

EKSH-Förderprogramm "HWT Energie und Klimaschutz"

Abschlussbericht zum Forschungsprojekt "Modularer Polygonturm für Windenergieanlagen"

wissenschaftlicher Leiter: Prof. Dr.-Ing. Christian Keindorf

wissenschaftlicher Mitarbeiter: M. Sc. Tim Bülow

Berichtszeitraum: 2020-2022

Dokument-Nr.: 580-EKSH-FB-03

Datum: 12.04.2023

C. V. Sorf

Genderhinweis

Aus Gründen der leichteren Lesbarkeit wird in dem vorliegenden Bericht die gewohnte männliche Sprachform bei personenbezogenen Substantiven und Pronomen verwendet. Dies dient lediglich der sprachlichen Vereinfachung und soll bitte nicht als Benachteiligung des weiblichen Geschlechts zu verstehen sein.

Wenn beispielweise von einem "verantwortlichen Mitarbeiter" berichtet wird, ist stets das weibliche und diverse Geschlecht einbezogen.

<u>Inhaltsverzeichnis</u>

Ge	enderhinweis	II
Inł	haltsverzeichnis	III
Αb	obildungsverzeichnis	VI
Та	abellenverzeichnis	X
1	Einleitung	1
2	Allgemeine Herausforderungen im Turmbau	1
2.1	1 Wirtschaftliche Herausforderung	2
2.2	2 Technische Herausforderung	2
2.3	3 Logistische Herausforderungen	4
3	Marktrecherche über Turmbaukonzepte (AP1)	5
3.1	1 Hybridtürme	5
3.2	2 Beton-Sandwichtürme	6
3.3	3 Gittermasten	6
3.4	4 Geteilte-Stahlrohrbauweise	7
4	Innovativer Lösungsansatz für eine modulare Stahlbauweise	9
5	Konzeptvorstellung für den modularen Polygonturm als neuen Lösungsansatz	11
6	Potentialanalyse modularer Polygonturm als neuen Lösungsansatz	12
7	Standsicherheit von stählernen Polygontürmen im Vergleich zu Rohrtürmen (AP	-
		14
7.1	1 Grenzzustand der Tragfähigkeit (Spannungsanalyse)	14
7.2		
	2.1 Stand der Forschung zur Stabilität von polygonalen Türmen	
7.3		18
7.4 -	4 Grenzzustand der Ermüdung	
	· ·	
	5 Grenzzustand der Gebrauchstauglichkeit	20
	· ·	20
8	5 Grenzzustand der Gebrauchstauglichkeit	20
8 9	Grenzzustand der Gebrauchstauglichkeit Referenzanlage für die nächste Generation von Onshore-WEA	20
8 9 10	Grenzzustand der Gebrauchstauglichkeit	2021
11	Grenzzustand der Gebrauchstauglichkeit	202121

12.2	Fertigungskonzept Profilverbindung	24
12.3	Montageablauf auf der Baustelle	24
12.3.1	Vormontage vom Doppelwandelement "01-DWE-01" am Boden	24
12.3.2	Stellen und Sichern vom Doppelwandelement "01-DWE-01"	25
12.3.1	Vormontage vom Doppelwandelement "01-DWE-02" am Boden	25
12.3.2	Stellen und Sichern vom zweiten Doppelwandelement "01-DWE-02"	26
12.3.3	Montage weiterer Doppelwandelemente	26
12.3.4	Abschließende Montage über die Formstücke	26
12.3.5	Vormontage vom Doppelwandelement "02-DWE-01" am Boden	27
12.3.6	Stellen und Sichern vom DWE "02-DWE-01"	28
12.4	Tragfähigkeit für Schubspannungen infolge von Querkräften	29
12.5	Tragfähigkeit für Biegespannungen infolge von Biegemomenten	29
13 Tragfäh	igkeit der Flanschverbindung	29
13.1	Nachweis der vorgespannten Schraubenverbindung	29
13.2	Nachweis der Tragfähigkeit der Flanschverbindung	30
14 Beansp	ruchbarkeit der Profilverbindung des modularen Polygonturms	32
14.1	Belastung der Profilverbindung durch Schubspannungen infolge Querkraft	34
15 Planung	gsphase für die Traglastversuche an modularen Prüfkörpern	38
15.1	Anforderungsanalyse für das Prüfmodell	39
15.2	Maßstabsermittlung und Sektions-Auswahl für das Prüfmodell	40
15.2.1	Bestimmung der äquivalenten Biegeauslastung im Prüfmodell	41
15.3	Maßstab 1:10 für ausgewählte Turmsektionen 3 und 4	41
16 Entwick	dung und Fertigung der Prüfkörper	41
16.1	Maßstabsbedingte Einschränkung Profilverbindung	43
16.2	Werkstoffprüfung (Doppelwandelemente)	43
17 Numeris	sche Simulationen der Belastungszustände	43
17.1	Modellaufbau für Referenzprüfkörper	44
17.2	Vernetzung des Referenzprüfkörpers	45
17.3	Vergleich mit den Versuchswerten für den Referenzprüfkörper	46
17.4	Modellaufbau für den modularen Prüfkörper	48
17.5	Vernetzung des modularen Prüfkörpers	50
17.6	Statisch mechanische Randbedingungen beim modularen Prüfkörper	50
17.7	Vergleich mit Versuchswerten für modularen Prüfkörper	51
18 Traglas	tversuchetversuche	53

18.1	Referenzprüfkörper	53
18.2	Prüfkörper des modularen Polygonturms (Pharos I, gesteckt)	53
18.3	Messmittel	54
18.4	Messkonzept / Versuchsaufbau	56
18.5	Plausibilitätsprüfung der Messensoren	59
18.6	Versuchsablauf	61
18.7	Aufbringen der Normalkraft	63
18.8	Messergebnisse	63
18.8.1	Messergebnisse - Referenzprüfkörper	63
18.8.2	Messergebnisse - Modularer Prüfkörper (Pharos I, gesteckt)	68
18.8.3	Messergebnisse - Modularer Prüfkörper (Pharos II, geschraubt)	77
18.8.4	Messabweichungen (modularer Prüfkörper, Pharos I)	80
18.9	Vergleich der Messergebnisse für Traglastversuche	80
19 Zusamr	menfassung und Fazit	84
20 Literatu	ır	86
21 Anhang	J	1

Abbildungsverzeichnis

Abbildung 1-1 Gegenüberstellung der umfangsorientierten und längsorientierten Fertigung	1
Abbildung 2-1 Stahlrohrtürme und Hybridtürme für Windenergieanlagen	1
Abbildung 2-2 Skizze für die Windbeanspruchung auf Rotor und Turm (nach [2])	3
Abbildung 2-3: Idealer Turmdurchmesser gegenüber transportierbarer Turmdurchmesser [5]	5
Abbildung 3-1: Übergangsstück, Patent DE102013221681A1_0005 [7]	7
Abbildung 3-2: Vestas: EP 1 606 514 B1 [3]	7
Abbildung 3-3: GE: US 8 316 615 B2 [8]	7
Abbildung 3-4: Siemens: WO 2011147478 A [10]	7
Abbildung 4-1: Modularer Polygonturm mit längsorientierten Verbindungselementen	9
Abbildung 4-2: Schematische Darstellung für die Traglastversuche im Festigkeitslabor	10
Abbildung 5-1: Funktionsprinzip: Modularer Polygonturm	11
Abbildung 7-1: Dreipunkt-Biegeversuch nach [13]	17
Abbildung 7-2: bezogene Biegetragfähigkeit in Abhängigkeiten der Kantenanzahl [13]	18
Abbildung 11-1: Turmkopfauslenkung	22
Abbildung 12-1 Spundwandkonzept (links) und Montagekonzept FH Kiel (rechts)	23
Abbildung 12-2: walzbare Anker-Geometrie als mögliche Profilverbindung	24
Abbildung 12-3: Stellen und Sichern des Doppelwandelements 01-DWE-01	25
Abbildung 12-4: Vormontage /Stellen und Sichern vom Doppelwandelement 01-DWE-02	26
Abbildung 12-5: Montage der Formstücke	27
Abbildung 12-6: Vormontage für Doppelwandelement 02-DWE-01	28
Abbildung 12-7: Stellen und Sichern 02-DWE-01	28
Abbildung 13-1: Versagensarten von Flanschverbindungen nach Petersen [19]	30
Abbildung 14-1: Balkenbeispiel	33
Abbildung 14-2-a) Kragarm belastet mit Kraft F am freien Ende b) resultierende Schnittgrößen, c) resultierende Schubspannungsverteilung τ _{xz} und d) rechteckiges infinitesimales Element, welches am Schnittquerschnitt grenzt [14]	
Abbildung 14-3-Laufvariable	35
Abbildung 14-4-Schubspannungsverlauf	37
Abbildung 15-1: Aufbau für die Traglastversuche im Prüflabor	38
Abbildung 15-2: Portalprüfmaschine im Labor für Schiffsfestigkeit der FH Kiel	39

Abbildung	Profilverbindung42
Abbildung	16-2: Maßstabsbedingter Spalt in der Profilverbindung43
Abbildung	17-1: FE-Modell für die Geometrie des Referenzprüfkörpers44
Abbildung	17-2: Vernetzung des Referenzprüfkörpers45
Abbildung	17-3 Kraftreaktion in Abhängigkeit von der Verschiebung in Y-Richtung46
Abbildung	17-4: Beulversagen beim Prüfkörper (oben) und Beulanalyse in FEM (unten)47
Abbildung	17-5: FE-Modell für Prüfkörper "Pharos I"49
Abbildung	17-6: Vernetzung für den modularen Prüfkörper50
Abbildung	17-7: Randbedingungen des modularen Prüfkörpers51
Abbildung	17-8: Beul- und Längsschubversagen beim modularen Prüfkörper "Pharos I, gesteckt"52
Abbildung	18-1: Referenzprüfkörper, montiert an der Einspannvorrichtung53
Abbildung	18-2: Modulare Polygonturmsektionen (Pharos I, gesteckt)54
Abbildung	18-3: Modulare Polygonturmsektionen (Pharos II, geschraubt)54
Abbildung	18-4: Verwendete Messverstärker / Messkonverter55
Abbildung	18-5: Ausrichtung der DMS in den Messebenen des jeweiligen Prüfkörpers57
Abbildung	18-6: Darstellung der Zugstange und Position der Messhülse am Prüfkörper57
Abbildung	18-7: Prüfkörper und Positionierung der DMS + Wegaufnehmer, Ansicht links58
Abbildung	18-8: Prüfkörper und Positionierung der DMS + Wegaufnehmer, Ansicht rechts58
Abbildung	18-9: Prüfkörper und Positionierung der DMS + Wegaufnehmer, Ansicht von oben .58
Abbildung	18-10: Prüfkörper und Positionierung der DMS + Wegaufnehmer, Ansicht von unten 58
Abbildung	18-11: Pharos I (gesteckt); erweiterte DMS Applikationen im Bereich der Messebene 359
Abbildung	18-12: DMS-Test für Referenzprüfkörper60
Abbildung	18-13: Ablaufschema für den Traglastversuch beim modularen Prüfkörper61
Abbildung	18-14: Ablaufschema für den Traglastversuch beim Referenzprüfkörper62
Abbildung	18-15: Kraft-Weg Diagramm für Referenzprüfkörper, gemessen an der Krafteinleitung63
Abbildung	18-16: Kraft / Weg über Zeit, Referenzprüfkörper (Laststufe 130 kN)64
Abbilduna	18-17: Plattenbeulen im Druckspannungsbereich nach Aufbringen der Maximallast 64

Abbildung	18-18: Spannungs-Kraftverlauf beim Referenzprüfkörper (Laststufe 50 kN)65
Abbildung	18-19: Spannungs-Kraftverlauf beim Referenzprüfkörper (Laststufe 100 kN)65
Abbildung	18-20: Spannungs-Kraftverlauf beim Referenzprüfkörper (Laststufe 130 kN)66
Abbildung	18-21: Druckspannungsverlauf über die Prüfzeit für die Messtelle DMS 3.1 am Referenzprüfkörper (Laststufe 130 kN)67
Abbildung	18-22: Kraft-Weg Diagramm für modularen Prüfkörper "Pharos I, gesteckt", gemessen an der Krafteinleitung68
Abbildung	18-23: Spannungs-Kraftverlauf im modularen Prüfkörper (Laststufe 25 kN)69
Abbildung	18-24: Spannungs-Kraftverlauf beim Prüfkörper "Pharos I" (Laststufe 50 kN)70
Abbildung	18-25: Spannungs-Kraftverlauf beim Prüfkörper "Pharos I" (Laststufe 50 kN)70
Abbildung	18-26: Links: Plattenbeulen im mittleren Bereich der Turmsektion 3, 930 mm vom Lasteinleitungskreuz (Druckspannungsbereich), Rechts: Spalt zwischen Lasteinleitungskreuz und Flansch, (unter Last: 50 kN)71
Abbildung	18-27: Längsverschub der DWE zwischen Turmsektion 3 und 4 (unter Last 50 kN).71
Abbildung	18-28: Längsverschiebung der Doppelwandelemente (Laststufe 50 kN)71
Abbildung	18-29: Spannungs-Kraftverlauf beim Prüfkörper "Pharos I" (Laststufe 65 kN)72
Abbildung	18-30: Spalt zwischen Lasteinleitungskreuz und Flansch, sowie Plattenbeulen im Messtellenbereich DMS 6.4 (unter Last 65 kN)73
Abbildung	18-31: Links: Spalt zw. Lasteinleitungskreuz und Flansch (Flanschverschraubungen M8 haben versagt), Rechts: Plattenbeulen im Messstellenbereich (unter Last 65kN)73
Abbildung	18-32: Verschobene Flanschverbindung der Turmsektion 3 / 4, im Messtellenbereich DMS 4.2 / DMS 5.2 (unter Last: 65kN)
Abbildung	18-33: Längsverschiebung der Doppelwandelemente (Laststufe 65 kN)74
Abbildung	18-34: Spannungs-Kraftverlauf beim Prüfkörper "Pharos I" (Laststufe 70 kN)75
Abbildung	18-35: Plattenbeulen im Messtellenbereich DMS 6.4 / DMS 6.2 (unter Last: 70 kN).75
Abbildung	18-36: Beulen im Messtellenbereich DMS 3.2 / Materialrisse (Bild unter Last: 70 kN)
Abbildung	18-37: Längsverschiebung der Doppelwandelemente (Laststufe 70 kN)76
Abbildung	18-38: Kraft-Weg Diagramm für modularen Prüfkörper "Pharos II, geschraubt", gemessen an der Krafteinleitung77
Abbildung	18-39: Plattenbeulen nach dem Aufbringen der maximalen Prüflast im Bereich größter Druckspannungen (DMS3.1), in direkter Nähe zur Einspannvorrichtung78
Abbildung	18-40: Druckspannungsverlauf im Messstellenbereich DMS 3.1 und Prüfkraft im zeitlichen Prüfverlauf (Laststufe 100 kN)78

Abbildung	18-41: Druckspannungsverlauf im Messstellenbereich DMS 3.1 und Prüfkraft im zeitlichen Prüfverlauf (Laststufe 125 kN)79
Abbildung	18-42: Druckspannungsverlauf im Messstellenbereich DMS 3.1 und Prüfkraft im zeitlichen Prüfverlauf (Laststufe 150 kN)79
Abbildung	18-43: Vergleich der Traglastkurven für die unterschiedlichen Turmkonstruktionen .80
Abbildung	18-44: Vergleich der Verformungen für die unterschiedlichen Turmkonstruktionen82

Tabellenverzeichnis

Tabelle 1-1: Arbeitspakete vom Forschungsvorhaben	2
Tabelle 6-1: Vorteile gegenüber bisherigen Turmsystemen in Stahlbauweise	13
Tabelle 7-1 Gegenüberstellung der Querschnittswerte	15
Tabelle 7-2 Stabilitätsanalyse für verschiedene Turmquerschnitte	19
Tabelle 8-1: Überblick für Referenzanlagen im Vergleich zum Stand der Technik	20
Tabelle 10-1: Spezifikationen für eine Turmauslegung	21
Tabelle 11-1: Turmdaten nach Vorbemessung	22
Tabelle 14-1: Schubspannungen bezogen auf Orientierung der Doppelwandelemente	38
Tabelle 15-1: Anforderungen an den Versuchsaufbau	40
Tabelle 15-2: Abmaße der Turmsektionen 3 und 4 im Maßstab 1:10	41
Tabelle 18-1: Messapplikationen	55
Tabelle 18-2: Messebenen	59
Tabelle 18-3: Vergleich der Traglastversuche	81
Tabelle 18-4: Vergleich der Gesamtverformungen bei einer Prüflast von 50 kN	82

Abkürzungsverzeichnis

Achteck	8E
Annahme auf der sicheren Seite	A.a.d.s.S
DLC	Design load case
LDST	lager-diameter-steel-tower
MW	Megawat
Sechzehneck	16E
Zwölfeck	12F

1 Einleitung

Im Rahmen des EKSH-Förderprogramms "HWT Energie und Klimaschutz" wurde ein Forschungsvorhaben für einen modularen Polygonturm als Tragstruktur für Windenergieanlagen durchgeführt. Die Forschungsarbeiten wurden durch die Firma Hoesch Schwerter Profile GmbH unterstützt.

Während der Laufzeit des Forschungsvorhabens wurde ein modulares Baukastenprinzip für Türme von Windenergieanlagen entwickelt, um noch größere Bauwerkshöhen realisieren zu können. Dafür müssen größere Turmfußabmessungen möglich sein, die eine Endmontage am jeweiligen Standort erfordern. Als technische Lösung ist geplant, die einzelnen Turmsegmente entlang ihrer Längskanten über kraft- und formschlüssige Passprofile zu verbinden, sodass am Standort keine Schrauben- oder Schweißverbindungen erforderlich sind.

Im Vergleich zur umfangsorientierten Fertigung (Abbildung 1-1 links) von klassischen Stahlrohrtürmen, stellen sich bei der längsorientierten Fertigung (Abbildung 1-1 rechts) signifikante Unterschiede bei der Geometrie, beim Fertigungsprozess sowie beim Montageablauf ein.

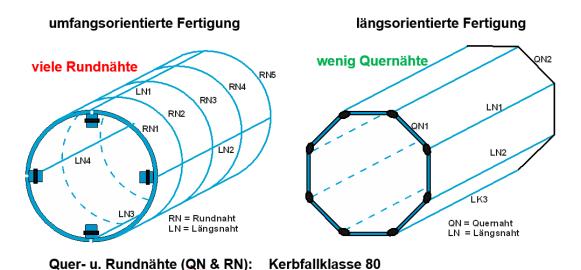


Abbildung 1-1 Gegenüberstellung der umfangsorientierten und längsorientierten Fertigung

Längsnähte (LN):

Durch diese innovative Verbindungstechnik und die längsorientierte Fertigung von ebenen Wandelementen sollen auch Umformprozesse und Schweißprozesse während der Fertigungsphase eingespart werden, die bislang bei den rohrförmigen Stahltürmen erforderlich sind. Nicht zuletzt wird durch die höhere Kerbfallklasse der verbleibenden Längsnähte eine Steigerung bei der Ermüdungsfestigkeit und somit eine Verlängerung der Betriebsdauer erwartet.

Kerbfallklasse 112

Innerhalb des Forschungsvorhabens wurde der Grenzzustand der Tragfähigkeit analysiert und mit einer voll verschweißten Referenzgeometrie verglichen. Dazu wurden experimentelle und numerische Untersuchungen in den jeweiligen Arbeitspaketen (AP) durchgeführt.

In der nachfolgenden Tabelle ist der Zeitplan mit den einzelnen Arbeitspaketen dargestellt.

Tabelle 1-1: Arbeitspakete vom Forschungsvorhaben

Arbeitspaket 1 – Markt- und Literaturrecherche sowie Konzept

- AP 1-1 Markt- und Literaturrecherche
- AP 1-2 Konzept für einen modularen Polygonturm erstellen

Arbeitspaket 2 – Definitionen für konventionellen Stahlrohrturm und modularen Polygonturm

- AP 2-1 Definition einer Referenz-WEA (Vorgabe von Lasten)
- AP 2-2 Definition eines konventionellen Stahlrohrturms (Vergleichswerte für Geometrie, Traglasten und Massen)
- AP 2-3 Formfindung für modularen Polygonturm (Querschnittseigenschaften)

Arbeitspaket 3 – Analytische Ansätze zur Strukturanalyse

- AP 3-1 Traglastanalysen mit Hilfe von analytischen Ansätzen
- AP 3-2 Analyse der Beulstabilität von Polygonquerschnitten

Arbeitspaket 4 – Numerische Simulationen für die Tragfähigkeiten

- AP 4-1 Aufbau eines Finite-Element-Modells und numerische Strukturanalysen für Turmsektionen im Modellmaßstab (Auslegung der Versuchskörper)
- AP 4-2 Numerische Strukturanalysen für reale Abmessungen und Lasten von Turmsektionen

Arbeitspaket 5 – Verbindungs-, Fertigungs- und Montagetechnik

- AP 5-1 Planung der Verbindungstechnik
- AP 5-2 Fertigung der Turmsegmente im Modellmaßstab
- AP 5-3 Montage der Segmente zu einer gesamten Turmsektion

Arbeitspaket 6 – Experimentelle Untersuchungen

- AP 6-1 Vorbereitung der Versuchsreihe
- AP 6-2 Durchführung der Versuchsreihe
- AP 6-3 Auswertung der Versuchsreihe

Arbeitspaket 7 – Auswertung, Vergleich und Zusammenfassung

- AP 7-1 Massenvergleich und Potenziale zur Optimierung aufzeigen
- AP 7-2 Vor- und Nachteile von modularen Polygontürmen
- AP 7-3 Abschlussbericht

Ein wesentliches Ziel des Forschungsvorhabens ist es, die technische Machbarkeit eines modularen Polygonturms aufzuzeigen, wobei dessen Segmente über kraft- und formschlüssige Verbindungsmittel zusammengesetzt werden sollen. Die Tragfähigkeit soll mit einem konventionellen Turmsegment verglichen werden. Der Grenzzustand der Ermüdung wird allerdings nicht betrachtet.

In Ergänzung zu den experimentellen und numerischen Untersuchungen werden erste Konzepte für die Fertigungs- und Montageprozesse entwickelt, die unter Berücksichtigung der großen Dimensionen und gleichzeitig geringer Passtoleranzen für die jeweiligen Segmente neue Herausforderungen darstellen.

2 Allgemeine Herausforderungen im Turmbau

Bevor die Markrecherche über modulare Turmkonzepte von Windenergieanlagen (WEA) durchgeführt wird, werden zunächst die Herausforderungen im Turmbau erläutert.

Bei der Bemessung von Stahlrohrtürmen führen oftmals die Stabilitäts- und Ermüdungsprobleme infolge der hohen statischen und dynamischen Beanspruchungen zu großen Turmabmessungen. Das steht im Konflikt mit den Herstellungskosten, Transportmöglichkeiten, Fertigungstechniken sowie der Montagetechnik. Des Weiteren stellt die Verbindungstechnik für turmartige Bauwerke immer wieder eine neue Herausforderung dar, wenn größere Anlagen geplant werden.

Alternativ zu den Stahlrohrtürmen gibt es die sogenannten Hybridtürme, wo der obere Abschnitt aus Stahlsektionen und der untere Abschnitt aus Betonsektionen besteht.

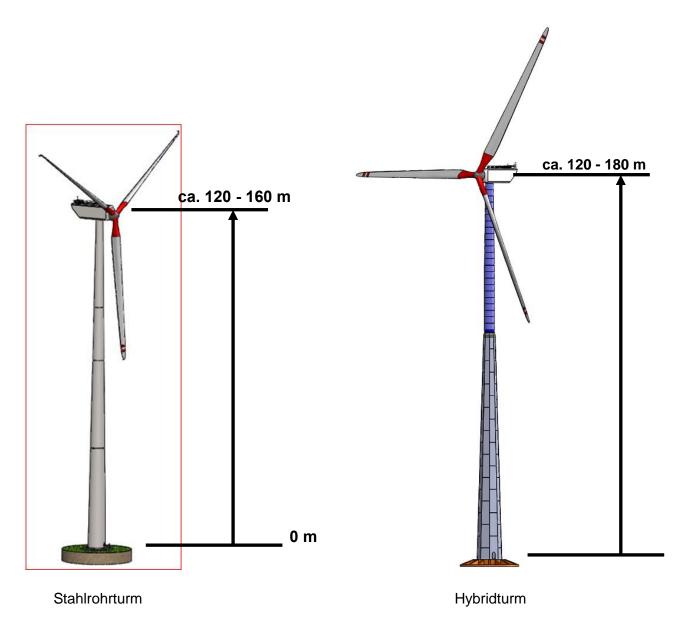


Abbildung 2-1 Stahlrohrtürme und Hybridtürme für Windenergieanlagen

2.1 Wirtschaftliche Herausforderung

Aufgrund der Größe und Masse müssen für die Turmkonstruktionen zwischen 15% und 25% der gesamten Investitionskosten einer WEA eingeplant werden. Außerdem verursacht der Turm einen Großteil der Transport- und Montagekosten [1]. Da die durchschnittliche Nabenhöhe im Verhältnis zur Anlagenleistung standortbedingt in Europa wächst, ist davon auszugehen, dass der Anteil für die Tragstruktur an den Gesamtkosten weiter steigt. Im Hinblick auf zukünftige Ausschreibungsverfahren für Windparks mit sinkenden Zuschlagsgeboten (cent/kWh) stehen die Hersteller von WEA vor der wirtschaftlichen Herausforderung die Gesamtkosten weiter zu reduzieren.

2.2 Technische Herausforderung

Hinsichtlich der technischen Herausforderungen wird zunächst der Zusammenhang zwischen dem Turmdesign und den steigenden Belastungen infolge der Windturbinen erläutert.

Grundsätzlich steigen bei Türmen die Belastungen exponentiell mit der Höhe an. Der Grund dafür ist zum einen die Windgeschwindigkeit, die mit zunehmender Höhe über Geländeoberkante steigt. Entsprechend steigen die damit verbundenen Windlasten auf Rotor und Turm. Diese Windlasten sorgen gemeinsam mit dem Gewicht der WEA für eine Überlagerung von Normal- und Querkraft sowie Torsions- und Biegemomenten im Turmquerschnitt (Schnittgrößen).

Die größte Auslastung bezogen auf das Spannungsniveau wird durch die Biegemomente hervorgerufen. Die Zusammenhänge der Biegebelastung sollen im Folgenden, anhand der Abbildung 2-2 und mit Gl. (2-1) erläutert werden.

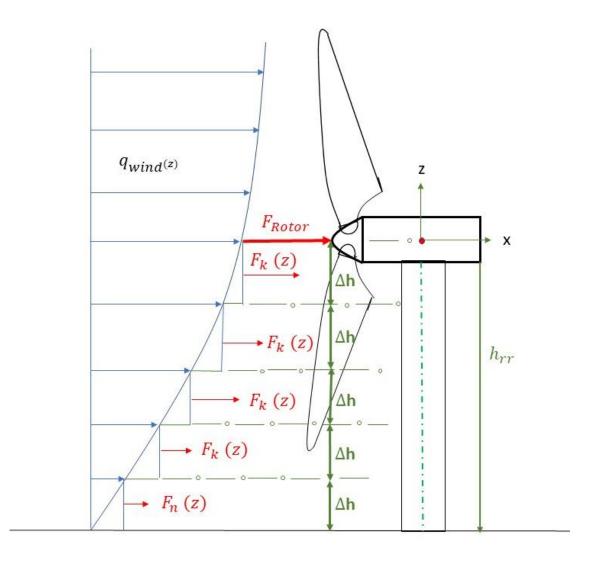


Abbildung 2-2 Skizze für die Windbeanspruchung auf Rotor und Turm (nach [2])

$My_{TB} = \sum_{k=1}^{n} \left[\left(h_{TT} - \frac{\mathbf{k} * \Delta \mathbf{h}}{2} \right) * \int_{h_{TT} - (k+1) * \Delta \mathbf{h}}^{h_{TT} - k * \Delta \mathbf{h}} q_{wind}(z) * D_{T} * dz \right] + \mathbf{F}_{Rotor} * h_{TT}$		
Belastung am Turmfuß einer WEA	Gl. (2-1), [2]	

 My_{TB} : Biegemoment am Turmfuß

n: Anzahl der betrachteten Streckenlastabschnitte

k: Zählweite der betrachteten Streckenlastabschnitte

 h_{TT} : Höhe Turm vom Boden bis zur Nabenhöhe

 $\Delta h = h_{TT}/n$: Höhe des betrachdten Streckenlastabschnittes

D_T: Durchmesser des Angeströmten Turmquerschnitts

 $q_{wind}(z)$: Staudruckfunktion durch Wind abhängig von der Höhe

 F_{Rotor} : Kraft resultierend aus Rotorschub (ebenfalls abhängig von $q_{wind}(z)$)

Die Gleichung Gl. (2-1) zeigt eine Formel zur Berechnung des Biegemoments am Turmfuß. Der linke Summand der Gl. (2-1) beschreibt das aus dem Staudruck auf den Turm entstehende Biegemoment. Der Verlauf des Staudrucks wird in "n" Abschnitte unterteilt, um den jeweiligen Abschnitt zu einer resultierenden Windkraft und einem resultierenden Hebelarm zusammenzufassen, s. Abbildung 2-2. Die aus dem Staudruck resultierende Windkraft lässt sich mathematisch für jeden Abschnitt unter Annahme eines konstanten Turmdurchmessers als Einfach-Integral über der Höhe des Abschnittes beschreiben. Der rechte Summand beschreibt das aus dem Rotorschub resultierende Biegemoment, welches sich aus einer Schubkraft und einem Hebelarm über die gesamte Nabenhöhe zusammensetzt. Weitere Beanspruchungen auf die WEA sind aus Gründen der Übersichtlichkeit nicht in Abbildung 2-2 dargestellt.

Im Grenzzustand der Tragfähigkeit erfolgt die Bemessung der Turmquerschnitte für die extremen Lastfallkombinationen. Für die Dimensionierung kann entweder die Wanddicke oder der Durchmesser eines Turmquerschnitts angepasst werden. Ein höherfestere Stahlgüte wird aufgrund der nicht in gleichem Maße ansteigenden Ermüdungsfestigkeit nicht favorisiert.

Eine Vergrößerung des Durchmessers bei gleichbleibender Wanddicke wäre hinsichtlich der Massenbilanz zu bevorzugen. Dies beruht darauf, dass der Durchmesser mit der dritten Potenz in das Widerstandsmoment eingeht.

Der technisch ideale Querschnitt bestimmt sich jedoch nicht nur nach den Theorien der Festigkeitslehre, sondern auch unter Berücksichtigung von funktionsbedingten Kriterien, wie z.B. dem Blattfreigang (Abstand zwischen Rotorblatt und Turm unter Last) und weiteren Bedingungen, wie z.B. die Transportfähigkeit und der Montageaufwand.

2.3 Logistische Herausforderungen

Um die Türme überhaupt transportieren (und montieren) zu können, werden diese der Länge nach geteilt. Diese sogenannten Sektionen werden auf die Baustelle transportiert und dort einzeln montiert.

Die häufigste Beschränkung bei Transporten über Land sind dabei Straßenbrücken, Unterführungen und Tunnel, deren Durchfahrtshöhen üblicherweise bei ca. 4,5 m liegen [3], [4] und [5]. Trotz der Verwendung spezieller Transportfahrzeuge, die es ermöglichen die Turmsektionen bis kurz über den Straßenbelag abzusenken (Abbildung 2-3), bleibt der Durchmesser ein wesentliches Transportlimit.

Dieses Limit wird bereits bei Anlagen ab 2 MW Nennleistung schnell erreicht. Durchmesser von über 4,3 m am Turmfuß sind keine Seltenheit [6]. Technisch und wirtschaftlich sinnvolle Querschnitte für aktuelle und zukünftige Nabenhöhen können somit in konventioneller Bauweise als vollumfängliche Stahlrohrsektion nicht mehr umgesetzt werden, was zwangsläufig zu alternativen Lösungsansätzen führt [5].

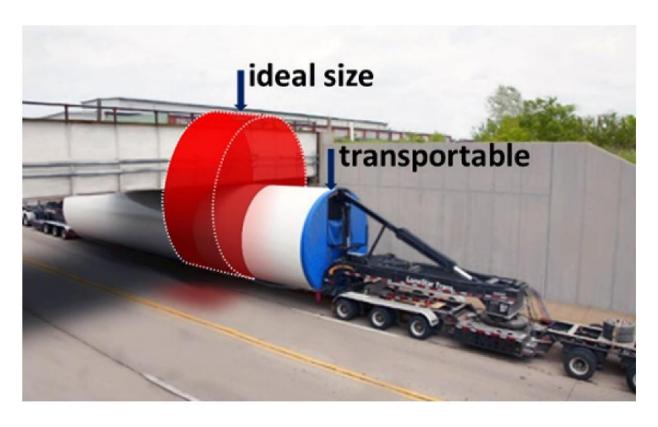


Abbildung 2-3: Idealer Turmdurchmesser gegenüber transportierbarer Turmdurchmesser [5]

3 Marktrecherche über Turmbaukonzepte (AP1)

Unter den konventionellen Bauweisen für Turmkonstruktionen für WEA haben sich die Stahlrohrtürme gegenüber Gittertürmen, Betontürmen oder abgespannten Masten weitestgehend durchgesetzt, da diese verhältnismäßig einfach und wirtschaftlich herzustellen sind [6]. Allerdings sind die idealen Dimensionen einer Tragstruktur für zukünftige WEA nicht mehr allein durch voll-verschweißte Stahlrohrsektionen umsetzbar. Deswegen werden zunehmend kombinierte und modulare Bauweisen verwendet werden, von denen die wichtigsten Konzepte im Folgenden vorgestellt werden.

3.1 Hybridtürme

Eine häufige Alternative stellen Hybridtürme dar, bei denen der untere Abschnitt aus Spannbeton gefertigt wird und der obere Abschnitt besteht weiterhin Stahlrohrsektionen, um deren Kostenvorteil gegenüber den Betonsektionen zu nutzen [1]. Die großen Durchmesser am Turmfuß werden dabei aus Betonfertigteilen (im Durchmesser halbierte oder gedrittelte Segmente) auf der Baustelle montiert. Obwohl die Fertigteile deutlich schwerer sind, ist der Transport erheblich günstiger als bei vollverschweißten Stahlrohrsektionen.

Werden hingegen die Betonelemente vor Ort gegossen (Ortbeton), ist die Qualität des Betons abhängig von den Umgebungsbedingungen [1]. Dennoch gibt es aktuelle Montagekonzepte, bei denen die Segmente in einer mobilen Fabrik vor Ort hergestellt werden können.

Der Nachteil bei Hybridtürmen besteht darin, dass die sehr hohen Wanddicken der Betonteile, diesen Bereich sehr materialaufwändig und damit deutlich schwerer machen, als bei der klassischen Stahlbauweise [1], [6]. Ein wesentlicher Vorteil ist jedoch die modulare Bauweise mit Betonfertigteilen, die größere Turmfußdurchmesser und somit auch größere Nabenhöhen für WEA ermöglichen, vgl. Abbildung 2-1.

3.2 Beton-Sandwichtürme

Das Patent DE 19832921 A1 [9]sieht eine Kombination, der beiden Baustoffe (Stahl und Beton) innerhalb einer Turmsektion vor. Dazu werden vorgefertigte, geteilte Metallschalen auf der Baustelle zu einem Außen- und Innenrohr montiert. Anschließend wird der Ringspalt zwischen den beiden Röhren mit Beton ausgegossen [3]. Somit entsteht ein Sandwichelement. Auch diese Bauweise erreicht seine Festigkeit hauptsächlich durch die Erhöhung der Wanddicke oder Durchmesser je Querschnittsebene. Der Vorteil gegenüber herkömmlicher Hybridtürme besteht hauptsächlich in der leichteren Transportierbarkeit der geteilten Metallschalen und der Verbundwirkung [3].

3.3 Gittermasten

Der ehemalige Hersteller Senvion hatte eine Hybridbauweise entwickelt und mit dem Patent DE 10339438A1 schützen lassen [6]. Bei dieser Bauweise wird der untere Teil des Turms als Stahlgittermast und der obere Teil als Stahlrohrsektion ausgeführt

Die Besonderheit gegenüber den Gittermasten, die bis zur Nabenhöhe konzipiert sind, liegt in den verschieden ausgeführten und einzeln geschützten Verbindungsstücken, die den Übergang vom Gittermast zur Rohrsektion ermöglichen. Ein Beispiel für ein solches Verbindungsstück ist in der Abbildung 3-1 zu sehen.

Die Ausbildung des unteren Turmabschnitts in Form eines Gittermastes ermöglicht eine größere Spannweite am Turmfuß (Abstand zwischen den Eckstielen) und damit einen effizienten Materialeinsatz. Ein Gittermast gehört zur Leichtbauweise. Seine Einzelteile sind gut zu transportieren und in der Fertigung günstig [6]. Allerdings werden zahlreiche Schrauben zwischen den Eckstielen, Diagonalen und Streben benötigt, die teilweise auch in luftiger Höhe verbunden werden müssen. Die entscheidenden Nachteile sind somit der hohe Montage- und Wartungsaufwand, der aus den vielen dynamisch beanspruchten Schraubenverbindungen resultiert [6].

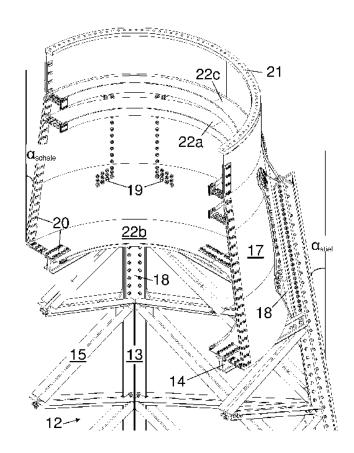
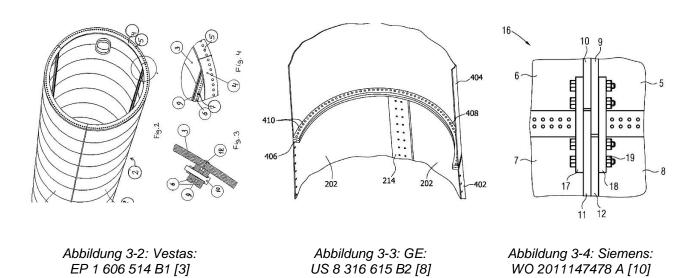


Abbildung 3-1: Übergangsstück, Patent DE102013221681A1_0005 [7]

3.4 Geteilte-Stahlrohrbauweise

Mittlerweile werden auch Stahlrohrsektionen nicht mehr vollumfänglich transportiert, sondern als Teilschalen. Anschließend werden die Teilschalen auf der Baustelle zu einem Kreisringquerschnitt verschraubt. Dazu gibt es mehrere Patente.



Die Patente der Firmen Vestas, GE und Siemens unterscheiden sich hauptsächlich in der Art der Ausführung der Verbindungselemente zwischen den Teilschalen. Bei der sogenannten "lager-diametersteel-tower"-Bauweise (LDST{ XE "LDST" \t "lager-diameter-steel-tower" }-Bauweise) von Vestas (Abbildung 3-2) sind sowohl Längsflansche (6) als auch Querflansche (4) an die Segmentteile angeschweißt und dadurch verschraubt. Die Bauweise von GE (Abbildung 3-3) verwendet Verbindungelemente (214) an Stelle der Längsflansche. Mittels dieser werden die Teilsegmente (202) geschient und verschraubt. Bei der Bauweise von Siemens in Abbildung 3-4 werden überlappende Turmsegmente (6 und 7) in Umfangsrichtung direkt miteinander verschraubt und zusätzlich in Längsrichtung durch einen Flansch (9, 10, 11 und 12) mit Verbindungsplatten(17 und 18) miteinander verschraubt.

Als artverwand zum angestrebten Lösungskonzept dieses Forschungsvorhabens wird die Variante von der dänischen Firma "Andresen Towers A/S" angesehen. Der Turmquerschnitt besteht aus einem regelmäßigen Vierzehneck, dass aus zwölf Bauteilen zusammengesetzt wird [10]. Die einzelnen Seitenelemente bestehen aus dreifach gekantetem Blech, wodurch die eigentlichen Ecken des Polygons, sowie die Flansche für die Verschraubung erzeugt werden.

Insgesamt betrachtet, sind alle Lösungsansätze einer modularen Bauweise bestrebt, den Materialaufwand in Grenzen zu halten und gleichzeitig günstige Transport- und Montagemöglichkeiten für die nächste Generation von Onshore-WEA zu schaffen.

4 Innovativer Lösungsansatz für eine modulare Stahlbauweise

Als Alternative zu den bisherigen Konstruktionsvarianten wird eine neue Technologie vorgestellt, mit der ein modularer Polygonturm und dessen Endmontage am Einsatzort möglich ist, wofür auch neuartige Verbindungselemente eingesetzt werden sollen. In Abbildung 4-1 ist das modulare Baukastenprinzip für turmartige Konstruktionen als 3D-Modell dargestellt.

Das neue Baukastensystem besteht aus mehreren Wandelementen, die gekrümmt oder eben sein können (Schalen oder Platten). Die Wandelemente weisen an ihren Längskanten ein Profil auf, welches z.B. ein Rundstab sein kann. Mit Hilfe von Formstücken sollen die Längskanten verbunden werden, allerdings ohne Schrauben oder Klebemittel. Die Kraftübertragung findet vorwiegend über den Formschluss statt, wobei Kontaktpressungen und Reibung zwischen Rundstab und Formstück wirken. Hierfür ist eine hohe Passgenauigkeit erforderlich, um den Schlupf zwischen den Elementen zu minimieren.

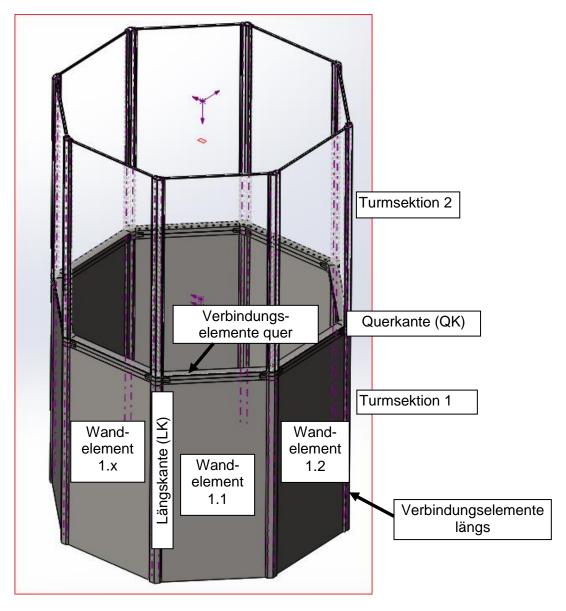


Abbildung 4-1: Modularer Polygonturm mit längsorientierten Verbindungselementen

Die Formstücke sind skalierbar und können an die jeweilige Geometrie (Eckdurchmesser, Winkel, Anzahl und Länge der Wandelemente) beliebig angepasst werden. Dadurch können zahlreiche Grundrisse des Baukastens ermöglicht werden. Bedingt durch die Verbindungselemente ist eine modulare und mobile Bauweise denkbar, die nachträglich ergänzt aber auch zerstörungsfrei demontiert werden kann.

Nach einer Konzeptphase (Arbeitspaket AP 2) wird das Trag- und Verformungsverhalten eines modularen Polygonturms analytisch in Arbeitspaket AP 3 untersucht. In Ergänzung zur Strukturanalyse werden im Arbeitspaket AP 4 mehrere Finite-Element-Modelle (FEM) erstellt, um das Tragverhalten im Modellmaßstab und in realer Größe simulieren zu können. Die Arbeitspakete AP 5 und AP 6 dienen zur Erforschung des Tragverhaltens mit Hilfe von großmaßstäblichen Belastungsversuchen [12] im Festigkeitslabor vom Institut für Schiffbau und maritime Technik der FH Kiel. Dafür sollen zwei Turmsektionen (Maßstab 1:10) in horizontaler Lage getestet werden, wobei die Biegebelastung am Turmkopf, mittels einer Prüfmaschine, aufgebracht wird, s. Abbildung 4-2.

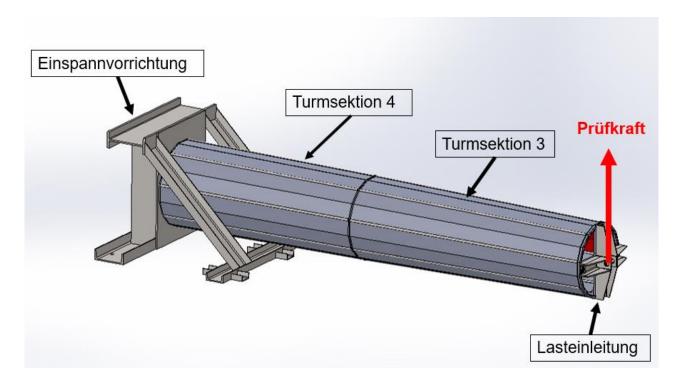


Abbildung 4-2: Schematische Darstellung für die Traglastversuche im Festigkeitslabor

5 Konzeptvorstellung für den modularen Polygonturm als neuen Lösungsansatz

Die Idee zu dem zu untersuchenden Turmkonzept besteht darin, die Seitenwände nach dem Prinzip der Verschlosserung bei Spundwänden zu einem Polygonquerschnitt zusammenzusetzen. Innovativ an dieser Lösung ist, dass die Verbindung formschlüssig ist und an den Längskanten ohne zusätzliche Verschraubungen auskommen soll.

Das Funktionsprinzip des modularen Polygonturms ist in Abbildung 5-1 dargestellt. Dazu werden zwei Profilstäbe (hier zunächst als Rundstab dargestellt) seitlich der Länge nach mit einem Wandelement auf Stoß verschweißt. Ein Formstück (auch Schlossprofil genannt) verbindet im montierten Zustand die Profilstäbe zweier Platten miteinander.

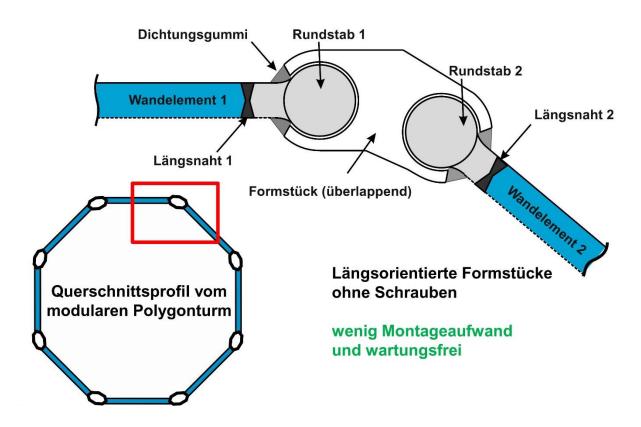


Abbildung 5-1: Funktionsprinzip: Modularer Polygonturm

Zum Beispiel kann mittels 8 Formstücken und 8 Wandelementen ein Polygonquerschnitt als 8-Eck montiert werden. Durch die Anpassung der Knickwinkel im Formstück können Polygonquerschnitte mit veränderlicher Eckenzahl hergestellt werden. Die so entstehenden Turmsektionen werden anschließend übereinandergesetzt und mittels stirnseitiger Flanschverschraubungen miteinander verschraubt.

6 Potentialanalyse modularer Polygonturm als neuen Lösungsansatz

Als Alternative zu den bisherigen Konstruktionsvarianten wird eine neue Technologie vorgestellt, mit der ein modularer Polygonturm und dessen Endmontage am Einsatzort möglich ist, wofür auch neuartige Verbindungselemente eingesetzt werden sollen. Das modulare Baukastensystem stellt eine Neuheit in Bezug auf ein Produkt, aber auch für ein Verfahren dar. Insofern beinhaltet die Idee mehrere Neuheitsgrade, die im Folgenden aufgelistet werden:

Bemessung (Design):

- höhere Beulstabilität durch polygonartige Querschnittsform mit Beulsteifen (Formstücke)
- weniger Rundnähte je Turmsektion und somit weniger ermüdungskritische Kerbstellen

Herstellverfahren und Fertigungstechnik:

- keine Umformtechnik bei ebenen Wandelementen
- keine Schweißnähte zwischen den Rohrschüssen notwendig, wenn längsorientierte Fertigung
- skalierbare Verbindungselemente in Serienproduktion möglich
- beliebige Grundrissformen für den Baukasten denkbar, weil Formstücke geometrisch angepasst werden können

Transport:

- Transport sowohl über Land als auch über See
- keine Beschränkung auf 4.3 m bzw. 4.5 m für die Hauptabmessungen des Baukastens
- keine Überbreite beim LKW-Transport für die einzelnen Wandelemente

Montagetechnik:

- horizontaler, geneigter oder senkrechter Verschub möglich
- eine einzige Spannvorrichtung wird für alle Verbindungen entlang der Längskanten benötigt
- robuster und einfacher Spannvorgang
- keine Anziehvorgänge für Schrauben an den Längskanten
- keine Schweißarbeiten und Korrosionsschutzmaßnahmen am Einsatzort erforderlich

Betrieb und Wartung:

- direkte Kraftübertragung ohne Schlupf zwischen Formstück und Rundprofilen
- höhere Stabilität für die Wandelemente (Platten oder Schalen), da die Formstücke dazwischen als aussteifende Elemente fungieren
- keine Wartung der Verbindungen an den Längskanten erforderlich
- zerstörungsfreie Demontage möglich

Die Vorteile des modularen Baukastens mit Polygonquerschnitt gegenüber den üblichen Turmsystemen in Stahlbauweise sind in Tabelle 6-1 aufgelistet.

Tabelle 6-1: Vorteile gegenüber bisherigen Turmsystemen in Stahlbauweise

Turmsysteme (Stand der Technik)	Vorteile des modularen Baukastensystems gegenüber dem jeweiligen Turmsystem
	D>4.3m
1. Stahlrohrturm mit D≤4.3 m (umfangsorientierte Rohrschüsse mit Flanschen und Schrauben) D≤4.3m	 keine Umformarbeiten zu Rohrschüssen weniger geschweißte Rundnähte Transport ohne Überbreite möglich Durchmesser D>4.3 m möglich Nabenhöhen größer als 140m möglich Turbinenklassen mit mehr als 5 MW möglich
2. Stahlrohrturm mit D>4.3 m (längsorientierte Teilschalen mit Flanschen und Schrauben) D>4.3m	 keine Umformarbeiten zu Rohrschüssen weniger geschweißte Rundnähte höhere Ermüdungsfestigkeit innerhalb des Wandelements möglich, wenn diese keine Quernähte an den Blechdickensprüngen benötigen (flexibales Walzen anwenden) keine Flansche an den Längskanten erforderlich keine wartungsitensiven Schrauben an den Längskanten Transport ohne Tieflader möglich, da Plattenstreifen auf üblichen LKW's geladen werden können
3. Polygonturm mit D>4.3 m (längsorientierte Plattenstreifen mit Schrauben) D>4.3m	 höhere Beulstabilität als ein Polygonquerschnitt ohne Formstücke an den Längskanten (Beulsteifen) keine wartungsitensiven Schrauben an den Längskanten keine Lochschwächungen in den Plattenstreifen höhere Ermüdungsfestigkeit, da keine Schrauben als Kerbstellen vorhanden sind

Für die Gegenüberstellung dienen folgende Varianten:

- Stahlrohrtürme mit D ≤ 4.3 m, die jedoch für Nabenhöhen jenseits von 140 m und Turbinenklassen mit mehr als 5 Megawatt (MW){ XE "MW" \t "Megawatt" } nicht realisierbar sind.
- 2. Stahlrohrtürme mit D{ XE "[D]=m" \t "Eck-/Durchmesser"\f"F1 } > 4.3 m, die Nabenhöhen größer als 140 m ermöglichen, wie z.B. das Turmsystem LDST von Vestas oder von Eno Energy.
- 3. Polygontürme von Siemens (Andresen Tower) und Lagerway (Längskanten mit zahlreichen Schrauben verbunden).

Zusammenfassend ist für den innovativen Lösungsansatz festzuhalten, dass bei der Erforschung dieser neuen Technologie nicht nur allein das Kriterium der Tragfähigkeit herangezogen werden darf, sondern auch Fragestellungen zur Ermüdungsfestigkeit, Gebrauchstauglichkeit sowie Fertigungs- und Montagetechnik als Gesamtkonzept analysiert werden müssen.

7 Standsicherheit von stählernen Polygontürmen im Vergleich zu Rohrtürmen (AP1/AP3)

7.1 Grenzzustand der Tragfähigkeit (Spannungsanalyse)

Um die Tragfähigkeit von polygonalen Querschnitten vergleichen zu können, wird zunächst eine Spannungsanalyse durchgeführt. Dazu werden exemplarisch die Querschnittseigenschaften von einem Achteck{ XE "Achteck" \t "8E" } (8E), einem Zwölfeck{ XE "Zwölfeck" \t "12E" } (12E) und einem Sechzehneck{ XE "Sechzehneck" \t "16E" } (16E) gegenübergestellt. Für eine fiktive Biegebeanspruchung werden die Spannungszustände mit denen von einem kreisrunden Profil verglichen. Für die Vergleichbarkeit weisen alle Querschnitte den gleichen Flächeninhalt und damit den gleichen Materialeinsatz pro laufenden Meter Turmhöhe auf. Das Flächenträgheitsmoment des jeweiligen Polygonquerschnitts berechnet sich nach GI. (7-1) wie folgt.

$I_y(e) = \frac{\frac{D_2^4}{2} - \frac{D_1^4}{2}}{24} * \sin\left(\frac{2\pi}{e}\right) * (2 + \cos(\frac{2\pi}{e}))$	Flächenträgheitsmoment für regelmäßige Polygonquerschnitte mit n-Ecken	GI. (7-1)
--	--	-----------

*D*₂: äußerer Eckdurchmesser

 D_1 : Innerer Eckdurchmesser

e: Anzahl der Ecken des Polygons

In Tabelle 7-1 sind die Normalspannungsreaktionen infolge der Biegebelastung gegenübergestellt.

Querschnitt **Kreisring Achteck** Zwölfeck Sechszehneck Skizze Einheit Fläche m² 0.250 Durchmesser 4 4.1 4.04 4.02 m "_" Eckanzahl -8 12 16 Blechdicke 20 mm "_" Seitenlänge 1.57 1.05 0.78 m Biegemoment 40'000 kNm m^3 0.247 0.228 0.238 0.242 Widerstandsmoment Ν Biegespannung 161.56 175.02 167.75 165.21 $\overline{mm^2}$ 0 +8.0 +3.8 2.5 Spannungserhöhung % bezogen auf Kreisringquerschnitt

Tabelle 7-1 Gegenüberstellung der Querschnittswerte

Anhand der Gegenüberstellung in Tabelle 7-1 ist ersichtlich, dass sich die Biegespannungen der Polygonquerschnitte mit zunehmender Eckanzahl asymptotisch an den Wert des Kreisringquerschnitts annähern. Bezogen auf den Kreisringquerschnitt beträgt die Spannungsüberhöhung beim Achteck 8.0% und beim Sechzehneck nur noch 2.5%.

Da mit steigender Eckanzahl auch die Kosten für Fertigung, Transport und Montageaufwand steigen, gilt es ein Optimum zu finden, bei dem sich dieser Aufwand mit der höheren Belastbarkeit und den Herstellkosten die Waage hält.

7.2 Grenzzustand der Tragfähigkeit (Stabilitätsanalyse)

Ein Kreisringquerschnitt kann unter Druckbeanspruchungen (Axialdruckspannungen und/oder Biegedruckspannungen infolge eines Biegemoments) durch Schalenbeulen versagen. Dieser Stabilitätsfall wird nach EN 1993-1-6 [24] untersucht.

Im Gegensatz dazu wird die Stabilität von plattenförmigen Bauteilen nach EN 1993-1-5 [23] überprüft. Insofern ist für den Polygonturm, der aus mehreren Platten besteht, zunächst eine Klassifizierung vorzunehmen. Bei Polygonen mit wenig Ecken (E<12) liefert die Idealisierung als mehrere, aneinander

gereihte Platten genaue Ergebnisse über das Tragverhalten eines Polygonquerschnitts. Der Nachweis wird in diesem Fall nach EN 1993-1-5 [23] für Plattenbeulen geführt.

Vereinfachend werden dafür keine konischen Sektionen angenommen, sondern ein konstanter Eckdurchmesser über die gesamte Länge. Außerdem wird die Spannungsverteilung als konstante Druckspannung über die gesamte Plattenbreite angenommen. Die Beulsteifigkeit eines Polygonquerschnitts steigt mit höherer Eckanzahl, da die Einzelbeulfelder der Platten kleiner werden und die stützenden Plattenränder bzw. Kanten engere Abstände besitzen.

Bei steigender Kantenanzahl (E>18) wird das Beulfeld durch die stumpferen Eckwinkel weniger auf die Seitenflächen (Platten) begrenzt. Daher nähert sich das Stabilitätsverhalten eines Polygonquerschnitts mit steigender Eckanzahl an das Stabilitätsverhalten eines Kreisringquerschnitts an. Dieser Übergangsbereich kann zu einer unterschiedlichen Einschätzung hinsichtlich der Stabilität führen, je nachdem welcher Ansatz nach Norm gewählt wird.

7.2.1 Stand der Forschung zur Stabilität von polygonalen Türmen

Die bisherigen Forschungsarbeiten waren auf die Einordnung in den beiden Versagensfällen fokussiert [13]. Während sich einige Forschungsprojekte mit der Kategorisierung in die besagten Versagensfälle beschäftigt haben, untersuchte Reinke 2014 die Stabilität von polygonalen Querschnitten, um ein numerisches Berechnungsverfahren zu entwickeln, mit dem die Tragfähigkeit von Polygonmasten losgelöst von einer solchen Fallzuordnung bestimmt werden kann [13].

Dazu prüfte Reinke in seiner Dissertation 20 Proben in einem 3-Punkt Biegeversuch, s. Abbildung 7-1. Die Prüfkörper verteilen sich auf drei verschiedene polygonale Querschnitte (6E, 12E und 24E), sowie auf einige Kreisringquerschnitte als Referenz. Die Polygone wurden in verschiedenen Ausrichtungen geprüft, um sowohl das Tragverhalten für eine Biegung über Eck, als auch für eine Biegung über die Kante zu untersuchen [13].

Die geprüften Querschnitte weisen sowohl die gleiche Wanddicke, als auch das gleiche elastische Widerstandsmoment in ihrer jeweiligen Prüfrichtung auf. Daher sind die Eckdurchmesser verschiedener Proben zwangsläufig unterschiedlich [13].

Reinke prüfte über einen geschickten Versuchsaufbau stets zwei gleiche Proben zeitgleich, indem diese jeweils an einem Ende mit derselben Platte verschweißt werden und am anderen Ende (ebenfalls über angeschweißte Platten) auf Böcken frei aufliegen. Die Kraft wird von oben auf die mittlere Platte aufgebracht und erzeugt bei gleichen Proben zwei identische Biegebelastungen mit je einer fest eingespannten Lagerung an der mittleren Platte [13].

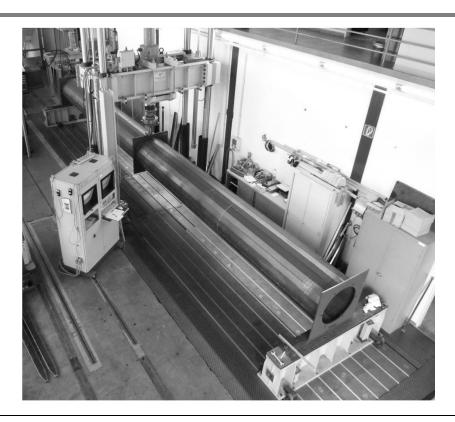


Abbildung 7-1: Dreipunkt-Biegeversuch nach [13]

Der Versuchsaufbau in diesem Forschungsvorhaben muss aus verschiedenen Gründen anders geplant werden:

1.) Laborkapazitäten:

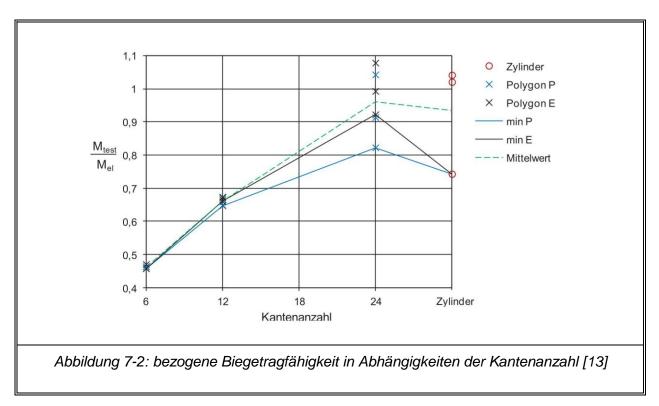
Da jede Probe im geplanten Versuch aus jeweils zwei längsseitig verschraubten Sektionen bestehen soll, ist die verfügbare Gesamtlänge für das Prüfen zweier Proben gleichzeitig nicht ausreichend. Außerdem benötigt dieser Aufbau die doppelte Prüfkraft. Dieses wäre ein Ausschlusskriterium für den Versuchsaufbau.

2.) Probenanzahl:

Aufgrund der Fertigungskosten sowie der benötigten Entwicklungsarbeit ist das Budget nur für drei Versuchskörper ausreichend. Da davon mindestens einer ein voll verschweißter polygonaler Querschnitt sein soll (Referenz) und die Flächenträgheitsmomente somit nicht identisch sind, würde sich die Belastung nicht gleichmäßig verteilen. Der Versuchsaufbau für dieses Forschungsprojekt erfordert deshalb eine Einspannvorrichtung an einem Ende der Turmsektionen.

Die Traglastversuche von Reinke haben ergeben, dass Polygone bei gleichem Masseneinsatz und gleichem Widerstandsmoment eine Steigerung der Biegetragfähigkeit mit steigender Eckanzahl aufweisen. Die Steigerung der Tragfähigkeit vom 6-Eck zum 24-Eck beträgt im Versuch mindestens

70% der durchschnittlichen Tragfähigkeit aus allen Versuchen dieser Kategorie. Einige Prüfkörper versagten im plastischen Bereich. Die großen Streuungen beim 24-Eck und bei den Kreisringquerschnitten korrelieren mit den vorab gemessenen Imperfektionen [13].



Die Versuchsergebnisse zeigen, dass ein Stabilitätsversagen in den meisten Fällen den Grenzzustand der Tragfähigkeit bei den Polygonguerschnitten darstellt.

7.3 Kritische Beulspannung für Einzelfeldbeulen nach EN 1993-1-5

Für das Beispiel aus Kap. 7.1 (Spannungsanalyse) wird in diesem Kapitel die kritische Beulspannung für das Einzelfeldbeulen verglichen. Dazu wurde der Kreisringquerschnitt auf Schalenbeulen nach EN 1993-1-6 [24] untersucht.

Die polygonalen Querschnitte wurden hingegen nach EN 1993-1-5 [23] auf Plattenbeulen untersucht, wobei folgende Annahmen getroffen wurden. Es wird ein konstanter Eckdurchmesser über die Sektionslänge angenommen. Außerdem wird die in der dargestellten Belastungsrichtung maximale Druckspannung als konstante Druckspannung über die gesamte Plattenbreite angesetzt. Die Daten in Tabelle 7-2 geben die Ausnutzung der Biegetragfähigkeit an. Wenn diese mit den experimentell ermittelten Ergebnissen von Abbildung 7-2 verglichen werden, liegen die kritischen Beulspannungen der 12- und 16-Ecke in einem plausiblen Bereich. Die Ergebnisse zeigen, dass Polygonquerschnitte mit einer hohen Eckanzahl ein Potenzial für eine höhere Biegetragfähigkeit haben, wenn das Versagen dem Plattenbeulen zugewiesen werden kann.

Querschnitt		Kreisprofil	Achteck	Zwölfeck	Sechszehneck		
Skizze							
Querschnitts- fläche A	[m²]	0,250					
Durchmesser D	[m]	4,00	4,10	4,04	4,02		
Eck-Anzahl n	[-]	"_"	8	12	16		
Blechdicke t	[mm]	20					
Seitenlänge	[m]	"_"	1,57	1,05	0,78		
Biegemoment M _y	[kNm]	40'000					
Widerstands- moment W _v	$[m^3]$	0,247	0,228	0,238	0,242		
Biegespannung σ _x	$\left[\frac{N}{mm^2}\right]$	161,56	175,02	167,75	165,21		
Streckgrenze	$\left[\frac{N}{mm^2}\right]$	355					
Plattenlänge	[m]	20					
Krit. Beulspannung	$\left[\frac{N}{mm^2}\right]$	233,75	182,02	252,10	311,14		
Krit. Beulspannung/ Streckgrenze	[%]	65,50	51,30	71,01	87,65		

Tabelle 7-2 Stabilitätsanalyse für verschiedene Turmquerschnitte

7.4 Grenzzustand der Ermüdung

Zusätzlich zum Grenzzustand der Tragfähigkeit ist bei dynamisch beanspruchten Bauteilen von Windenergieanlagen die Betriebsfestigkeit für die geplante Betriebsdauer von 20 Jahren sicherzustellen, wofür der Grenzzustand der Ermüdung bekannt sein muss.

Ein Ermüdungsversagen kann z.B. durch zyklische Zug- und Druckbelastungen der Rotorblätter (Wechsellast) sowie durch turbulente Windbelastungen auf den Turm selbst hervorgerufen werden, wobei sehr große Lastwechselzahlen über die gesamte Betriebsdauer zu beachten sind.

Weder der Nachweis der Zeitfestigkeit (Ermüdung), noch die Untersuchung der Dauerfestigkeit sind Gegenstand dieser Forschungsarbeit. Daher werden folgende Aspekte nur der Vollständigkeit halber erläutert. Es wird darauf hingewiesen, dass nach den Traglastversuchen weitere Untersuchungen zur Betriebsfestigkeit unumgänglich ist. Der Versuchsaufbau, der während dieses Forschungsvorhabens entwickelt wurde, kann zukünftig auch für dynamische Prüfungen genutzt werden.

7.5 Grenzzustand der Gebrauchstauglichkeit

Die Gebrauchstauglichkeit von Türmen ist gegeben, wenn es keine dauerhaften Resonanzeffekte oder Vibrationen gibt. Im Idealfall liegen die relevanten Eigenfrequenzen des Turms außerhalb der im Betrieb auftretenden Anregungsfrequenzen.

Des Weiteren ist die Turmkopfauslenkung ein Kriterium für die Bemessung von WEA und muss bestimmte Grenzwerte einhalten. Dafür ist auch eine ausreichende Biegesteifigkeit der Turmsektionen erforderlich.

8 Referenzanlage für die nächste Generation von Onshore-WEA

Mit Hilfe der Marktrecherche im Arbeitspaket AP 1-1 wurde eine geeignete Referenzanlage für den modularen Polygonturm definiert, die sowohl den benötigten Vorsprung zum Stand der Technik wahrt, als auch alle benötigten Lasten bereitstellt.

Unter den fiktiven Referenzanlagen wird die Optimus 200 mit 10 MW Nennleistung für den Onshore-Einsatz ausgewählt, wobei die Nabenhöhe ebenfalls auf 200 m angehoben wird (s. Tabelle 8-1).

Tabelle 8-1: Überblick für Referenzanlagen im Vergleich zum Stand der Technik

Parameter	Einheit	Verfügbare Referenzanlagen			Stand der Technik			Ziel: Turm- Design
		NREL 5MW	DTU 10 MW	Optimus 200	Vestas V150-5.6	Nordex N-163- 5.X	GE Cypress 6.0-164	Optimus 200 Onshore
On- / Off- shore	-	Off-	On-	Off-	On-	On-	On-	Onshore
Jahr	-	2009	2013	2018	2019	2020	k.A.	k.A.
Nennleistung	MW	5.0	10	10	5.6	5.X	6.0	10
IEC-Turbine Class	-	ΙB	ΙB	IA	S	S	s	А
Rotor- Durchmesser	m	126	178	200	150	163	164	200
Nabenhöhe	m	90	119	143	105-166	164	167	200
Rotor- schubkraft	kN	~781	4'605	4'944	k.A.	k.A.	k.A.	4'944

Folgende Kennwerte werden als Referenz für die Arbeiten in diesem Forschungsprojekt definiert:

Standort: Onshore

WEA-Typ: Optimus 200

Nennleistung: 10 MW Rotordurchmesser: 200 m Nabenhöhe: 200 m

Turmfuß: größer als 4.3 m Eckdurchmesser

9 Aerodynamischer Einfluss des Turmquerschnitts auf die Windlasten

Für die Referenzanlage Optimus 200 steht ein Dokument als Load-Report zur Verfügung, der auch die maßgeblichen Belastungen für den Turmkopf beinhaltet. In Ergänzung dazu müssen die Windlasten infolge der direkten Anströmung auf den Turm selbst nach DIN EN 1991-1-4 [25] ermittelt werden.

In der DIN EN 1991-1-4 [25] sind verschiedene Formfaktoren definiert, die unter anderem die aerodynamischen Einflüsse des Turmquerschnitts berücksichtigen. Für einen bestimmten Eckdurchmesser nähern sich die Windlasten ab dem Typ 12E immer weiter dem Wert für einen Kreisringquerschnitt an.

10 Anforderungsanalyse für das Turmdesign

Für das zu entwickelnde Turm-Design wurde zunächst eine Anforderungsanalyse im Arbeitspaket AP 2-1 durchgeführt, wobei die Aspekte hinsichtlich Fertigung, Transport und Montage berücksichtigt werden. Die erstellte Spezifikation für das Turmdesign ist in der Tabelle 10-1 aufgeführt.

Tabelle 10-1: Spezifikationen für eine Turmauslegung

Anforderung	Wert
Turmkopflasten	DLC{ XE "DLC" \t "Design load case" }6.2
Gondelmasse	674 to
normativer Ansatz für Windlasten auf den Turm	DIN EN 1991-1-4 [25]
maximale Breite eines Wandmoduls (Fertigung und Transport)	3.00 m
fertigungsbedingte maximale Sektionslänge	28.00 m
maximaler Eckdurchmesser auf Höhe des Blattdurchgangs	8.23 m
maximaler Eckdurchmesser am Turmfuß (bei Plattenbreite von 3 m)	12.36 m
maximales Gewicht einer Montageeinheit	60 to
maximale Anzahl der Montagehübe je Sektion	8

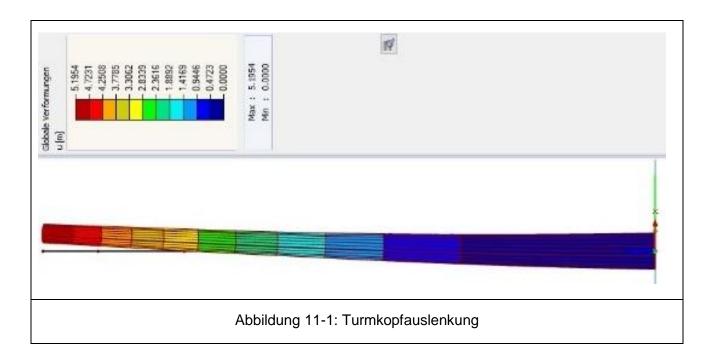
11 Vorbemessung und Auslegung des modularen Polygonturms

Da es durch die Windlasten auf den Turm eine Wechselwirkung zwischen der Querschnittsgeometrie und einem nicht zu vernachlässigen Teil der Gesamtbelastung gibt, kann eine spannungsoptimierte Geometrie nur iterativ ermittelt werden.

Dazu wurde eine Berechnungsprozedur im Arbeitspaket AP 3-1 programmiert, mit dem die Belastungen für beliebig wählbare Querschnitte in Abhängigkeit von der Höhe nach DIN EN 1991-1-4 [25] berechnet werden und anschließend ein Spannungsnachweis je Bauteil geführt werden kann. Damit können zukünftig bautechnische Nachweise in parametrisierter Form durchgeführt werden.

Tabelle 11-1: Turmdaten nach Vorbemessung

	Sektion	Kopf- Durchmesser	Fuß- Durchmesser	Wanddicke	Sektionslänge
- 196,00		[D_top]= m	[D_bot]=m	[t]=mm	[L_Sect]=m
	1	6.00	6.07	13	18
178,00	2	6.30	7.00	23	28
	3	7.00	7.75	29.5	24
126,00	4	7.75	8.05	34	20
106,00	5	8.05	8.75	38	19
87,00	6	8.75	9.44	41	19.5
67,50	7	9.44	10.15	42	19.5
48,00	8	10.15	10.77	43	17.0
31,00	9	10.77	11.35	43	16.0
15,00	10	11.35	11.90	43	15.0



12 Konzeptentwicklung modularer Polygonturm

Nachdem die Referenzanlage definiert wurde, wurde das Konzept für die modulare Umsetzung erstellt. Dazu wurde zum einen die Konstruktion in zwei Teilfunktionen genauer definiert. Die Teilfunktionen werden in den Kapiteln 12.1 und 12.2 im Detail beschrieben.

12.1 Montagekonzept der Doppelwandelemente zu einer gesamten Turmsektion

Die übergeordnete Teilfunktion "Längsverbindung" ermöglicht eine modulare Bauweise, wobei die einzelnen Wandelemente nach dem Transport auf der Baustelle an der Längskante zu einer geschlossenen Sektion zusammengesetzt werden.

Durch den konischen Zulauf der Turmsektion vom Turmfuß zum Turmkopf, sind die einzelnen Wandelemente grundsätzlich trapezförmige Bleche. Deshalb ist das Montagekonzept von Spundwänden, bei dem ein Wandelement an der einen Kante das Federprofil und auf der anderen Seite das Schlossprofil aufweist, nicht ohne weitere Anpassungen anwendbar.

Die Abbildung 12-1 zeigt auf der linken Seite, dass bei dem Spundwandkonzept die Montage des letzten Wandelements durch den konischen Verlauf über die Sektionsklänge nicht möglich ist.

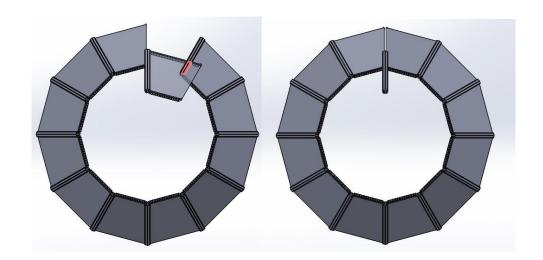
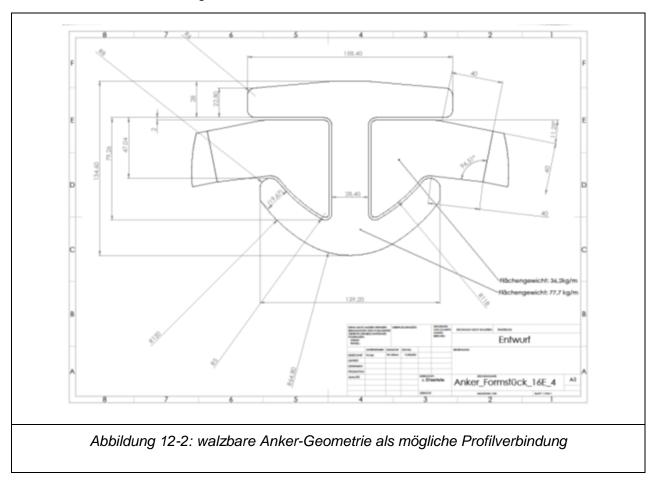


Abbildung 12-1 Spundwandkonzept (links) und Montagekonzept FH Kiel (rechts)

Deshalb muss die Profilverbindung aus drei einzelnen Bauteilen bestehen. Somit kann die letzte Platte in Position gebracht werden und wie in Abbildung 12-1 auf der rechten Seite gezeigt, durch die von oben eingefädelten Formstücke fixiert werden.

12.2 Fertigungskonzept Profilverbindung

Nach einigen insolvenzbedingten Umstellungen der Fertigungsmöglichkeiten bei der Firma Schwerter Profile GmbH wurde eine warmwalzbare Profilverbindung abgestimmt. Da durch den Walzprozess keine Geometrie mit zwei Hinterschnitten möglich ist, kann der Kantenwinkel nicht mehr über das Formstück vorgegeben werden. Deshalb müssen die Profilstäbe um 11,25° abgewinkelt werden. Ein zweiseitiges Umschließen der Profilstäbe durch das Formstück ist mit der fertigungstechnischen Limitierung ebenso nicht möglich. Daher wurde die in Abbildung 12-2 gezeigte Ankergeometrie als Basis für das Formstück ausgewählt.



Die Dimensionierung der Schenkeldicken wurde von dem Doppelwulstprofil übernommen. Durch die eingeschränkten Möglichkeiten beim Walzprozess, aber auch durch die vorangeschrittene Projektlaufzeit, ist eine komplette Neuentwicklung nicht mehr möglich gewesen.

12.3 Montageablauf auf der Baustelle

12.3.1 Vormontage vom Doppelwandelement "01-DWE-01" am Boden

Für den Montageprozess werden neben einem Arbeitspodest und einer Leiter außerdem an jedem Doppelwandelement (DWE) eine teleskopierbare Montagestütze benötigt, die zur temporären Lagesicherung dient.

12.3.2 Stellen und Sichern vom Doppelwandelement "01-DWE-01"

Das vormontierte DWE kann im zweiten Montageschritt gehoben und auf das vorbereitete Fundament gestellt werden. Die in Abbildung 12-3 rechts angedeuteten Stehbolzen müssen dazu in das passende Bohrbild am unteren Flansch eingefädelt werden. Als Führung dienen dabei die zuvor platzierten Eckverbinder, deren zusätzliche Funktionen in der weiteren Beschreibung des Montageablaufs verdeutlicht werden.

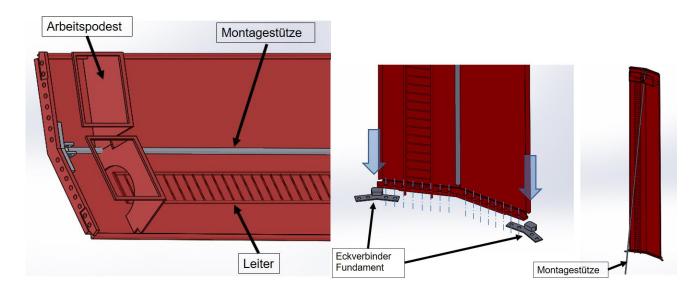


Abbildung 12-3: Stellen und Sichern des Doppelwandelements 01-DWE-01

Zum Sichern wird das DWE noch am Kranhaken hängend am unteren Flansch der vorigen Sektion und am Fundament verschraubt. Zusätzlich wird die vormontierte Montagestütze ausgeklappt und am freien Ende über das Fundament angeschlagen, so dass das DWE zusätzlich abgestützt wird. Anschließend kann das erste Arbeitspodest von Servicetechnikern genutzt werden.

12.3.1 Vormontage vom Doppelwandelement "01-DWE-02" am Boden

In analoger Vorgehensweise wird das zweite DWE (s. Abbildung 12-4 links) am Boden vorbereitet. Dieser Montageschritt unterscheidet sich zum Ersten "01-DWE-02" lediglich durch ein zusätzliches Montagewerkzeug, welches "Montageverbinder" genannt wird.

Dieser Montageverbinder hat die Aufgabe, die nachträglichen DWE im oberen Bereich zu fixieren, bis die Formstücke eingeschoben worden und die Aufgabe des Kraftschlusses zwischen den DWE übernehmen. Dazu wird der Eckverbinder an der Ecke des oberen Flansches montiert, die dem bereits gestellten DWE zugewandt ist.

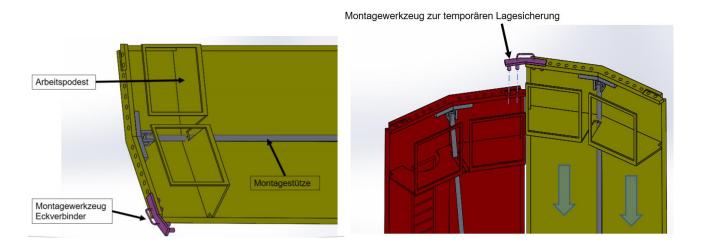


Abbildung 12-4: Vormontage /Stellen und Sichern vom Doppelwandelement 01-DWE-02

12.3.2 Stellen und Sichern vom zweiten Doppelwandelement "01-DWE-02"

Die Montage des zweiten DWE verläuft ähnlich wie beim ersten DWE. Allerdings werden Bolzen des Montagewerkzeugs zusätzlich in die Flanschbohrungen des bereits stehenden DWE eingefädelt. Das Einführen und Verschrauben des Montagewerkzeugs kann sicher durch zwei Monteure von dem Arbeitspodest des bereits gestellten DWE aus erfolgen. Weitere Monteure übernehmen zeitgleich wieder das Verschrauben am unteren Flansch und das Abstützen mit der Montagestütze.

12.3.3 Montage weiterer Doppelwandelemente

Der Montageablauf der Doppelwandelemente #03 bis #07 ist identisch zum zweiten DWE. Die Arbeitspodeste sind vollumfänglich begehbar, so dass ein kontinuierlicher Montageablauf stattfinden kann. Ab einer bestimmten Anzahl an DWE werden keine weiteren Montagestützen mehr benötigt, weil sich die DWE gegenseitig ausreichend stützen.

Die einzige Besonderheit bei DWE08 ist, dass die Montagewerkzeuge an beiden Seiten montiert werden müssen, d.h. sowohl am DWE01 als auch am DW07 sind die Verbinder gleichzeitig einzusetzen.

12.3.4 Abschließende Montage über die Formstücke

Nachdem die Montagewerkzeuge zu einander ausgerichtet wurden, können anschließend jeweils zwei Profilstäbe zweier unterschiedlicher DWE über ein Formstück verbunden werden. Dazu wird am Kran auf eine Vortriebseinheit, ähnlich wie beim Montieren von Spundwänden, gewechselt, welches die Formstücke zwischen die Wandelemente einfädelt.

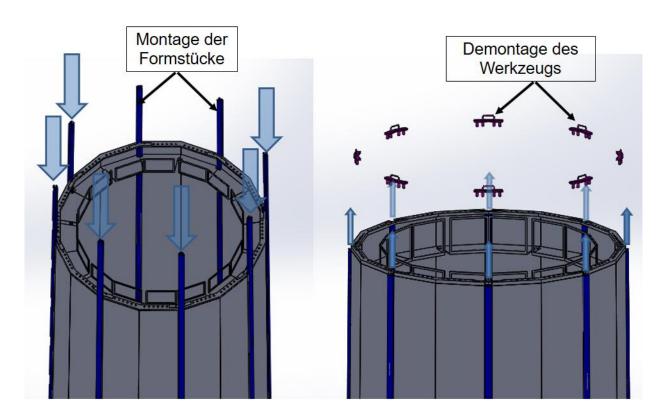
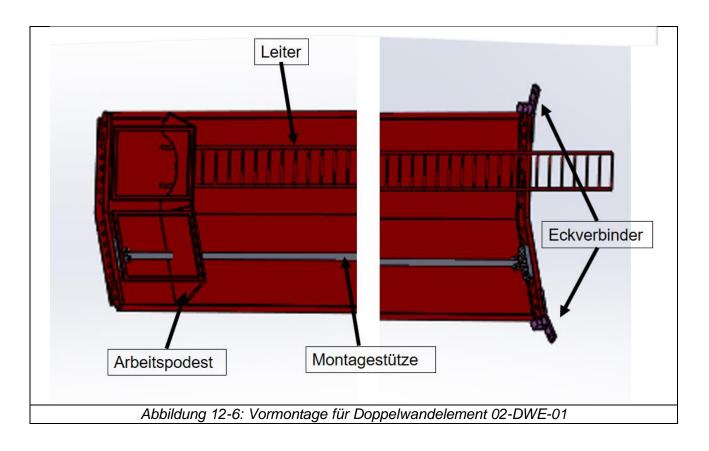


Abbildung 12-5: Montage der Formstücke

Nachdem alle Formstücke eingeschoben wurden, können die Montagewerkzeuge entfernt werden. Die erste Turmsektion ist somit fertiggestellt und weist einen geschlossenen Polygonquerschnitt auf, der für sich allein standsicher ist.

12.3.5 Vormontage vom Doppelwandelement "02-DWE-01" am Boden

Die Vormontage der weiteren Sektionen ist ähnlich zur Vormontage der Bodensektion "01-DWE-01", siehe Kapitel 12.3.1. Allerdings sind nun Eckverbinder an den unteren Ecken zu befestigen. Die Eckverbinder erfüllen zum einen den Zweck, die im oberen Ringflansch der Sektion 1 notwendigen Aussparungen für das Einfädeln der Formstücke nachträglich zu verschließen. Dadurch können die Eckverbinder außerdem den Längsschub zwischen den Profilverbindungen zusätzlich blockieren, was sich positiv auf die Gesamtsteifigkeit auswirkt.



12.3.6 Stellen und Sichern vom DWE "02-DWE-01"

Die vormontierten Eckverbinder können zusammen mit dem kompletten DWE angehoben werden und helfen außerdem, dass am Kran hängende DWE genau auf die untere Sektion zu zentrieren. Am Doppelwandelement sind bereits Montagestützen, Leiteraufgänge und Arbeitspodeste vormontiert.

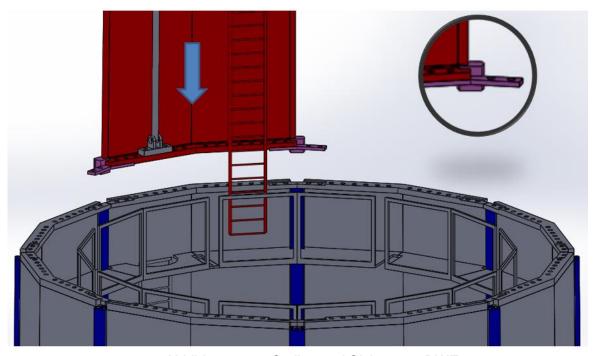


Abbildung 12-7: Stellen und Sichern 02-DWE-01

Das Sichern erfolgt über die Flanschverschraubung und die Montagestütze, die auf dem gegenüberliegenden Flansch abgestützt werden kann. Die weiteren Schritte der Vormontage, des Positionierens und Sichern der verbleibenden Wandelemente 02-DWE-02 bis 02-DWE-08 ist analog zu den Schritten für die erste Turmsektion, weshalb auf die Erläuterungen in den vorigen Kapiteln verwiesen wird.

12.4 Tragfähigkeit für Schubspannungen infolge von Querkräften

Unter Last muss die Profilverbindung die auftretenden Schubspannungen aufnehmen, damit die Sektion als geschlossener Polygonquerschnitt hinsichtlich der Normalspannungsverteilung betrachtet werden darf.

12.5 Tragfähigkeit für Biegespannungen infolge von Biegemomenten

Unter Last muss die Profilverbindung die auftretenden Biegespannungen eines geschlossenen Polygonturms ertragen.

13 Tragfähigkeit der Flanschverbindung

13.1 Nachweis der vorgespannten Schraubenverbindung

Es wurden zunächst die bautechnischen Nachweise für die Schraubenverbindungen der untersten Turmsektion mit der Einspannvorrichtung durchgeführt. In der Berechnung nach VDI2230 [26] muss die Belastung der Schraube über eine Zugbeanspruchung aus dem wirkenden Moment berechnet werden. Anschließend erfolgt die Vorauswahl für die Dimensionen der Schraube, unter Berücksichtigung der Belastungsarten [17], [18].

Aus Tabellen kann für bestimmte Montagebedingungen ein Anzugsdrehmoment bestimmt werden, bei dem die benötigte Mindestvorspannkraft erreicht wird. Diese Vorspannkräfte ergeben zusammen mit der Zugkraft im Mantelblech die maximal auftretende Schraubenkraft.

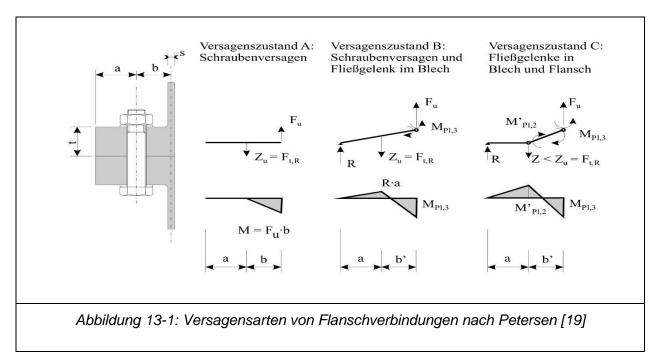
Sind alle Belastungen der SV bekannt, können anschließend Bemessungen für die Schraube, die Schraubenmutter und für die Auflageflächen durchgeführt werden.

Die Berechnungen haben ergeben, dass das Modell mit 36 Schrauben M12x1,75 der Güteklasse 10.9 unter Verwendung von 4 mm dicken HV-Scheiben nach EN14399-6 [27] mit einem Außendurchmesser von 24 mm zu befestigen sind.

Da die SV zwischen den Trennfugen und zur Lasteinleitung grundsätzlich mit der gleichen Schraubenanzahl umsetzbar ist, brauchen diese für die SV im Entwurfsstadium nicht weiter nachgewiesen werden. Der bei dieser SV etwas kleinere Lochkreis erhöht die Belastung durch das Biegemoment deutlich weniger, als dass das Moment durch den kürzeren Hebelarm sinkt.

13.2 Nachweis der Tragfähigkeit der Flanschverbindung

Neben der Berechnung der Schraubenverbindung muss zusätzlich überprüft werden, ob der Flansch die Belastungen während des Traglastversuches aufnehmen kann. Die Tragfähigkeit einer, wie im Abbildung 13-1 gezeigten Flanschverbindung, hängt von der Beanspruchbarkeit der Verschraubung (Versagensart A in Abbildung 13-1b), der Beanspruchbarkeit vom Anschluss zum Mantelblech (Versagensart B in Abbildung 13-1c) und der Beanspruchbarkeit des Flansches (Versagensart C in Abbildung 13-1 d) selbst ab.



Der Nachweis sieht allgemein den Vergleich der kleinsten Widerstandskraft (Grenztragfähigkeit) F_U mit der einwirkenden Zugkraft Z_{ν} vor.

Im Versagenszustand A verformt sich der Flansch und das Mantelblech nicht wesentlich. Die Grenztragfähigkeit F_U lässt sich aus dem Kräftegleichgewicht über die Schraubenkraft bestimmen berechnen.

$F_u = F_{t,R}$	Grenztragfähigkeit nach Petersen Versagenszustand A	Gl. (13-1)
F_u : Grenztragfähigkeit, $F_{t,R}$: Grenztragfähigkeit der Schraube		

Im Versagenszustand B stellt sich zusätzlich zum Schraubenversagen eine plastische Verformung ein (unmittelbar am Übergang zwischen Flansch und Mantelblech). Gegen diese Verformung kann der betroffene Bereich bis zu einem Moment, dem sog. p*lastischen Widerstand M_{Pl,3}* widerstehen. Vorausgesetzt, dass der plastische Widerstand bekannt ist, lässt sich die Grenztragfähigkeit mit dem Momentengleichgewicht bestimmen.

$F_{u} =$	$F_{t,R}*\alpha+M_{pl,3}$
r_u –	a+b'

Grenztragfähigkeit nach Petersen Versagenszustand B

Gl. (13-2)

Fu: Grenztragfähigkeit

F_{t,R}: Grenztragfähigkeit der Schraube

a: Abstand zwischen Schraubenmittelachse und Flansch-Ende

b`: Abstand zwischen Schraubenachse und Fließgelenk

 $M_{pl,3}$: plastisches Moment (Fließgelenk)

Da sich das Fließgelenk sowohl im Querschnitt des Mantelbleches, als auch im Querschnitt des Flansches einstellen kann, muss das plastische Moment $M_{Pl,3}$ für beide Varianten berechnet werden. Das Fließgelenk wird an der Stelle mit dem geringeren Widerstand auftreten.

$$M_{pl,3} = min \begin{cases} M_{Pl,N,Bl} = \left[1 - \left(\frac{N}{N_{pl,Bl}}\right)^2\right] * M_{pl,Bl} = \left[1 - \left(\frac{F_U}{c * s * f_{y,Bl}}\right)^2\right] * \frac{c * s^2}{4} * f_{y,Bl} \\ M_{Pl,V,Fl} = \left[\sqrt{1 - \left(\frac{V}{V_{pl,Fl}}\right)^2}\right] * M_{pl,Fl} = \left[\sqrt{1 - \left(\frac{F_U}{c * t * f_{y,Fl}}/\sqrt{3}\right)^2}\right] * \frac{c * t^2}{4} * f_{y,Fl} \end{cases}$$
 GI. (13-3)

 $M_{pl,3}$: maßgeblicher (geringerer) Momentenwiderstand am Zugblech

 $M_{Pl,N,Bl}/M_{Pl,V,Fl}$: tragender Anteil des Momentenwiderstandes im Blech bzw. im Flansch

N/V: wirkende Normalkraft im Flansch/wirkende Schubkraft im Blech

 $N_{vl,Bl}/V_{vl,Fl}$: plastische Normalkraft des Flansches / plastische Schubkraft des Blechs

 $M_{pl,Bl}/M_{pl,Fl}$: möglicher Momentenwiderstand im Blech bzw. im Flansch

F_{II}:Grenztragfähigkeit der Flanschverbindung

c: Abstand zwischen den Schraubenachsen zweier Schrauben (in umlaufender Richtung)

s: Wandstärke vom Flansch

s: Dicke vom Flanschblech

 $f_{y,Bl}/f_{y,Fl}$:Streckgrenze von Blech/Flansch

Die in Gl. (13-3) dargestellte M/N- bzw. M/V- Interaktion ist in diesem Fall numerisch zu lösen. Der Versagenszustand B setzt jedoch ein Versagen der Schraubenverbindung voraus. Daher tritt dieser nur auf, wenn der plastische Widerstand im Flansch $M_{pl,2}$ größer ist, als die Schraubenkraft mit dem Hebel a zur Randauflage ist. Ist diese Bedingung nicht erfüllt, tritt Versagenszustand C ein.

Der Versagenszustand C setzt voraus, dass anstelle des Schraubenversagens sich ein weiteres Fließgelenk unmittelbar an der Schraube bildet. Der ursprüngliche Versagensfall C von Petersen geht von einem Fließgelenk unmittelbar in der Schraubenachse aus.

$F_{t,R} * a + M_{pl,3}$	Grenztragfähigkeit nach Petersen	Gl. (13-4)
$F_u = {a+b'}$	Versagenszustand C	

 F_u : Grenztragfähigkeit

F_{t,R}: Grenztragfähigkeit der Schraube

a: Abstand zwischen Schraubenzentrum und Flansch-Ende

b`: Abstand zwischen Schraubenachse und Fließgelenk

 $M_{pl,3}$: plastisches Moment

Wo genau sich das Fließgelenk bildet und welchen Einfluss die vorgespannte Schraube auf die Grenztragfähigkeit hat, ist Gegenstand der experimentellen und numerischen Forschung [20]. So gibt es verschiedene Überarbeitungen (Versagenszustände D und E) die den Einfluss der Verschraubung auf das Ausbilden des Fließgelenkes beinhalten [20].

Für den Nachweis der Flanschverbindungen des Modell-Körpers wurden die Versagenszustände D und E berücksichtigt. Die Berechnung hat ergeben, dass die Randbedingung für den Versagenszustand am Flansch der Lasteinleitung nicht erfüllt wird und sich somit nur die Versagenszustände A, (C), D und E einstellen können.

Die geringste Grenztragfähigkeit tritt im Versagenszustand D auf, bei dem von zwei Fließgelenken im Flansch ausgegangen wird. Ein Fließgelenk wird in diesem Berechnungsmodell direkt in der Schraubenachse und das andere direkt am Mantelblech angenommen. Der plastische Widerstand, der durch das Durchgangsloch der Schraube einseitig erheblich geschwächt wird, kann durch den Einfluss der Schraubendruckkraft leicht erhöht berücksichtigt werden [20].

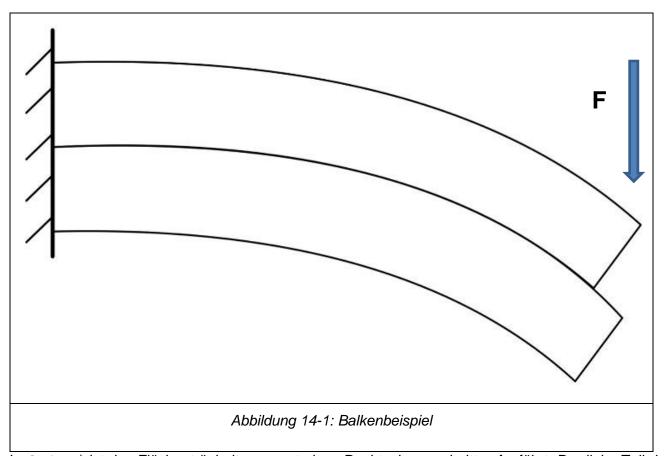
Für die relevante Beanspruchung im Traglastversuch ergibt sich letztendlich eine Auslastung von 34 % für die Flanschverbindungen.

14 Beanspruchbarkeit der Profilverbindung des modularen Polygonturms

Da die Profilverbindung sowohl Einfluss auf die Tragfähigkeit als auch auf die Steifigkeit des Modells (gesamter Turm) hat, müssen diese Abhängigkeiten bei der Festlegung eines konkreten Prüfkörpers berücksichtigt werden.

Es wird eine reibungsbehaftete Verbindung zwischen den einzelnen Platten und Formstücken angenommen. Außerdem wird vermutet, dass die Profilverbinder eine Erhöhung der Steifigkeit bewirken, weil das Flächenträgheitsmoment gegen Biegung allein durch den Steineranteil erhöht wird. Da die Profilverbinder den axialen Verschiebungsfreiheitsgrad in Profillängsrichtung nicht (formschlüssig) sperren, kann es allerdings grundsätzlich zu Relativverschiebungen zwischen den einzelnen Bauteilen kommen. Voraussetzung für deren Auftreten ist das Überwinden der Haftreibung innerhalb der Profilverbinder, was Gegenstand der Forschungsarbeiten ist.

Tritt dies ein, verhält sich das System nicht mehr wie ein geschlossener Querschnitt, sondern vielmehr wie mehrere Einzelkörper. Dieser Effekt ist anschaulich in Abbildung 14-1 dargestellt, wo zwei einzelne Biegebalken übereinander liegen.



In GI. (14-1) ist das Flächenträgheitsmoment eines Rechteckquerschnitt aufgeführt. Der linke Teil der Gleichung gilt, wenn die zwei Balken in der Auflagefläche fest mit einander verbunden sind. Es ergibt sich ein monolithischer Querschnitt mit dem Flächenträgheitsmoment I_{ganz} .

Sind die Balken im Kontaktbereich nicht mit einander verbunden und Längsschub wird zugelassen (Abbildung 14-1), wird das Flächenträgheitsmoment " $I_{geteilt}$ " als Summe der einzelnen Flächenträgheitsmomente angenommen.

Durch die dritte Potenz, die in die Höhe "H" eingeht, ergibt sich für zwei Einzelquerschnitte nur ein Viertel des Flächenträgheitsmoments eines monolithischen Querschnitts. Jeder Balken weist für sich eine eigene Biegedruck- und Biegezug-Seite auf. Das verursacht eine doppelt so hohe Biegespannung in den jeweiligen Randfasern der Einzelbalken.

$$I_{ganz} = b \times \frac{H^3}{12} \gg I_{geteilt} = 2 * b \times \frac{(0,5 * H)^3}{12}$$
 Unterschied Flächenträgheitsmoment eines geteilten und eines ganzen Rechteckquerschnitt

 I_{ganz} : Flächenträgheitsmoment eines durchgehenden Balken mit der Höhe H

b: Breite des Trägers in diesem Beispiel konst.

H: Höhe des Querschnitts in Belastungsrichtung

 $I_{qeteilt}$: Flächenträgheitsmoment zweier aufeinanderliegender Balken mit jeweils der Höhe 0,5 x H

Beim Auftreten von Relativverschiebungen ist mit einer lokalen Überbeanspruchung an den Doppelwandelementen zu rechnen, wo die Längsschubspannungen maximal sind.

Im folgenden Kapitel wird der Schubspannungsverlauf eines vollverschweißten Polygonturmes ermittelt, um eine Abschätzung für den auftretenden Längsschub zu erhalten. Die genaue Schubspannung, die sich über die modulare Profilverbindung tatsächlich übertragen lässt, ist dagegen selbst mit numerischen Simulationen (FEM) nur bedingt zu berechnen, da bei reibbehafteten Verbindungen sowohl baupraktische Reibwerte als auch fertigungs- und montagebedingte Toleranzen vorliegen, die als Imperfektionen im Modell zu berücksichtigen wären. Deshalb sollen Traglastversuche durchgeführt werden, weil bei Experimenten solche Nichtlinearitäten und Imperfektionen enthalten sind, womit eine Ermittlung von Traglasten realitätsnah erfolgen kann.

14.1 Belastung der Profilverbindung durch Schubspannungen infolge Querkraft

Durch die Profilverbindungen wird die geschlossene Querschnittsgeometrie unterbrochen, was insbesondere bei der Aufnahme der Längsschubspannungen eine Schwachstelle darstellen kann. In Abbildung 14-2 a) ist ein fest eingespannter Biegebalken zu sehen, der zunächst einmal als Voll-Körper betrachtet werden soll. In der Seitenansicht wird ein kleines Rechteck betrachtet. Die Querkräfte entlang den Schnittflächen lassen sich als Intergrale der Schubspannungen τ_{xz} (z) auffassen. Aufgrund des Momentgleichgewichts in der Ebene gilt Schubgleichheit für τ_{xz} und τ_{zx} .

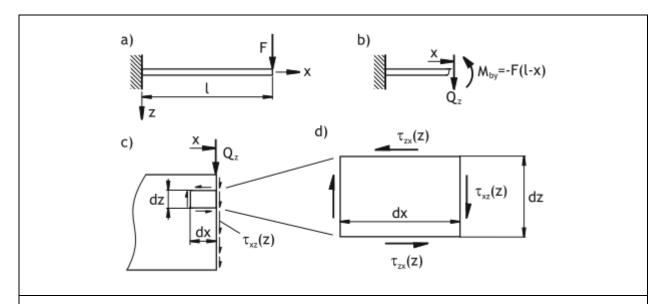


Abbildung 14-2-a) Kragarm belastet mit Kraft F am freien Ende b) resultierende Schnittgrößen, c) resultierende Schubspannungsverteilung τ_{xz} und d) rechteckiges infinitesimales Element, welches am Schnittquerschnitt grenzt [14]

Bei einem geschlossenen zusammengesetzten Querschnitt müssen diese Längsschubspannungen bestimmt werden, um zu prüfen wie hoch der Längsschub ist, der von den Profilverbindungen übertragen werden muss.

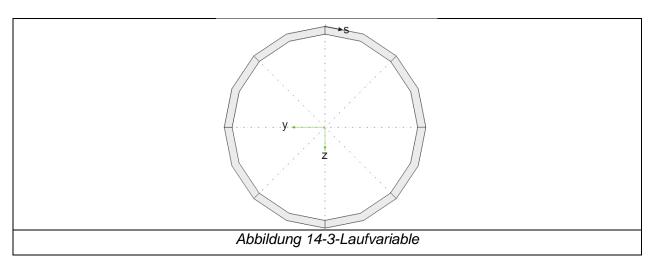
$\tau(s) = \frac{q(s)}{t(s)}$	Schubspannung für dünnwandige Profile	Gl.(14-2) nach [16]
-------------------------------	---------------------------------------	---------------------

 $\tau(s)$: Schubspannung

q(s): Schubfluss

t(s): Wanddicke hier const.

Die Formel für den Schubfluss bei geschlossenen Profilen setzt sich grundsätzlich aus zwei Faktoren zusammen. Der variable Teil des Schubflusses ist bei einheitlicher Wanddicke abhängig von der umlaufendenden Umfangsvariable "s", die in Abbildung 14-3 dargestellt ist. Der Startpunkt der Umfangsvariable s kann beliebig im Querschnitt gelegt werden.



Der Startpunkt der Umfangsvariable liegt nicht wie bei einem offenen Profil an einem freien Ende. Daher kann der Schubfluss im Startpunkt auch nicht auf Null gesetzt werden, sondern der variable Teil muss um einen konstanten Startwert " q_0 " ergänzt werden.

$q(s) = q(s) + q_0$	Schubfluss bei geschlossenem Querscnhitt	Gl. (14-3) nach [16]
q`(s): variabler Schubante	eil	
q ₀ : konstanter Schubanteil		

Um den variablen Anteil zu ermittelt kann dieser zunächst losgelöst betrachtet werden, um diesen dann mit dem konstanten Teil zu überlagern. In GI. (14-5) ist die Formel des statischen Moments aufgeführt, welche sich aus der Querkraft Q_Z, dem Flächenträgheitsmoment um die resultierenden Biegeachse sowie dem statischen Moment des Querschnitts in Integraler Form besteht.

$q'(s) = -\frac{Q_z}{I_y} * Sm_y = -\frac{Q_z}{I_y} * \int z(s) dA$	Schubfluss bei geschlossenem Querschnitt	Gl. (14-4) nach [16]
---	--	-------------------------

Q_z: Querkraft in Z-Richtung

I_ν: Flächenträgheitsmoment um die Y-Achse

 Sm_{ν} : statisches Moment

z(s): Abstand zur schwere Achse

 $dA \rightarrow dt_{const} * ds$ totales Flächedifferential

Da das Oberflächendifferential dA durch die Laufvariable s und der Wanddicke t (hier konstant) aufgespannt wird, wird die Abstandsfunktion zur Schwerachse z(s) nach s integriert, was zu einer quadratischen Funktion für das statische Moment führt.

$Sm_{y_i} = [t_i]_{t=0}^t * \left[z_{i-1}(s=a) * s_i - \frac{\sin(\alpha_i)}{2} * s_i^2 \right]_{s=0}^s + \sum_{1}^{i-1} Sm_{y_i}$	statisches Moment Polygon	Gl. (14-5) nach [16]
---	------------------------------	-------------------------

S_i:Statisches Moment

t: Wanddicke t=konst

∝_i: Winkel zwischen Seitenhalbierenden und Vertikalen Schwerpunktachse (math. negativ)

s_i: Laufvariable

z₀:Startwert abstand der Laufvariable

Dass es sich bei dem betrachteten Querschnitt um ein Polygon handelt, kann keine einzelne Funktion den Abstand zur Schwerachse beschreiben. Vielmehr muss der Querschnitt in n Abschnitte unterteilt werden.

Jeder Abschnitt beginnt mit einem Startwert z_0 der sich aus der Funktion des vorherigen Abschnitts ergibt. Außerdem ändert sich mit jedem Abschnitt die Steigung $\sin(\alpha_i)$ der linearen Funktion. Auch die Laufvariable s wird in n Abschnitte unterteilt, so dass sich für jede Seitenwand eine eigenständige Funktion für den Schwerpunktabstand ergibt. Demnach setzt sich der variable Schubflussanteil aus n Abschnitten zusammen.

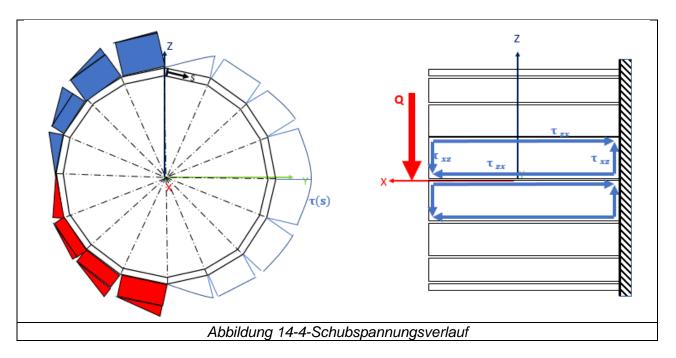
$q^{}(s) = \sum_{i} q^{}(s_i)$	Schubfluss bei geschlossenem Querschnitt	Gl.(14-6) nach [16]
q `(s): variabler Schubanteil q_0 : konstanter Schubanteil		

Der konstante Schubflussanteil ist über die umlaufender Umfangsvariable konstant, da er ausschließlich von einem aus der aufgebrachten Querkraft resultierenden Torsionsmoment T. Dieses Torsionsmoment tritt nur bei exzentrisch eingeleiteter Querkraft auf, was im Laborversuch nicht auftritt. Der Vollständigkeit halber wird die Berechnung in Gl. (14-7) aufgeführt.

$q_0 = T/2A_{\rm m}$	Konstanter Schubfluss nach der ersten Bredtschen Formel	Gl. (14-7) nach [16]
$T=est Q_z$ Torsionsmoment aus außermittiger Querkraft		
$A_m = \frac{n}{2} * \frac{D_{eck}^2}{2} * sin(\frac{2\pi}{n})$:die von der Profilmittellinie umschlossene Fläche		

Da er sich bei unserem Fall um einen vollsymmetrischen Körper handelt, bei dem die Querkraft zentrisch angreift, ist der Abstand zwischen dem Schubmittelpunkt und dem Flächenschwerpunkt und damit das Torsionsmoment gleich null.

In Abbildung 14-4 ist der Schubspannungsverlauf in den Doppelwandelementen dargestellt.



Auf der linken Seite eines Polygonquerschnitts werden die Biegezug- und Biegedruckspannungen aufgetragen. Die Spannungen werden nach der Tensor-Schreibweise mit σ_{xx} bezeichnet. Der erste Index beschreibt die Ebene in der die Spannungen wirken über die zugehörige Flächennormale und der zweite Index beschreibt die Spannungsrichtung in der Ebene. Auf der rechten Hälfte des Querschnitts sind die über die Gl.(14-2) bis Gl. (14-3) zu berechnende umlaufende Schubspannung τ_{xz} aufgetragen. Die Maxima von Normal – und Schubspannungen treten um 90° versetzt auf.

Auf der rechten Seite der Abbildung 14-4 sind zusätzlich zu den Schubspannungen τ_{xz} auch die Längsschubspannungen τ_{zx} dargestellt. Nach dem Prinzip der zugeordneten Längsschubspannungen GI. (14-8) lassen sich demnach an jeder Stelle im Querschnitt die Längsschubspannungen berechnen und entsprechend an den künftigen Stellen der Profilverbindung ausgeben.

$ au_{zx} = au_{xz}$	Gesetz der zugeordneten Schubspannungen	Gl. (14-8) nach [16]
-----------------------	--	-------------------------

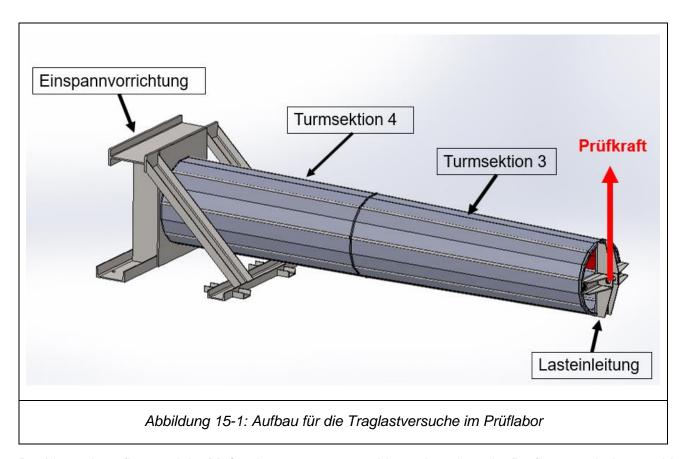
Die Berechnungen wurden für das sechzehneckige Turmdesign durchgeführt, wobei der kleinste Querschnitt also direkt am Turmkopf gewählt wurde, da hier die Schubspannungen bei dem konisch verlaufenden Turm am größten sind. Außerdem wurde die "Belastung über Eck" angenommen, weil auch dieser Fall ebenfalls höhere Schubspannungen hervorruft. Die Ergebnisse sind in Tabelle 14-1 aufgeführt, wobei die oberste Ecke mit 0° beschrieben wird und weiter in 22,5°-Schritten bis zur seitlichen maximal belasteten 90°-Position erfolgt.

Tabelle 14-1: Schubspannungen bezogen auf Orientierung der Doppelwandelemente

Anforderung	$ au_{zx} bzw au_{xz} [N/mm^2]$
0°	0
22,5°	16,05
45°	29,67
47,5°	38,76
90°	41,96

15 Planungsphase für die Traglastversuche an modularen Prüfkörpern

Für das Forschungsprojekt ist ein Versuchsaufbau geplant, bei dem zwei maßstäbliche Turmsektionen an ihren Stirnseiten miteinander verschraubt werden und so gelagert werden, dass der Prüfkörper horizontal fest eingespannt ist und einseitig auskragt. Am Kragarmende soll eine vertikale Prüfkraft wirken, die eine zur Praxis äquivalente Rotorschubkraft darstellen soll. Zusätzlich soll das Eigengewicht der Gondel durch eine axiale Vorspannkraft berücksichtigt werden. Beide Turmsektionen bestehen aus den beschriebenen Doppelwandelementen, die an den Längskanten über die zu erforschenden Profilverbindungen verbunden sind.



Der Versuchsaufbau und der Maßstab müssen so gewählt werden, dass der Prüfkörper mindestens bis zur elastischen Streckgrenze, im Idealfall bis in den plastischen Bereich, belastet wird. Die Tragstrukturen von WEA werden elastisch bemessen aber bestmöglich bis zur Streckgrenze ausgelastet, weshalb dieser Grenzwert maßgebend für die Traglastversuche sein wird. Im Rahmen einer Anforderungsanalyse wurde sinnvolle Kombinationen aus Sektionen und Maßstäben definiert, die für die Prüftechnik umsetzbare Varianten darstellen.

Anschließend wird der Einfluss der Profilverbindungen auf die Steifigkeit der Prüfkörper betrachtet, um die Umsetzbarkeit zu prüfen und schlussendlich eine Entscheidung für zwei Modell-Sektionen und den Maßstab zu treffen.

15.1 Anforderungsanalyse für das Prüfmodell

Die Traglastversuche werden im Labor für Schiffsfestigkeit am Institut für Schiffbau und maritime Technik der Fachhochschule Kiel durchgeführt (s. Abbildung 15-2), wofür die Anforderungen bzw. technischen Randbedingungen in Tabelle 15-1 aufgeführt sind.



Abbildung 15-2: Portalprüfmaschine im Labor für Schiffsfestigkeit der FH Kiel

Die Querkraft wird durch die in Abbildung 15-2 gezeigte Prüfmaschine vom Typ "Hydropuls PZ 200/400" aufgebracht. Weitere Anforderungen ergeben sich über die Bodenschienen, die zur Verankerung dienen sowie aus dem Transport und Montage im Labor.

Tabelle 15-1: Anforderungen an den Versuchsaufbau

Anforderung	Wert
Lichte Maße Laborzugang	2.47 m x 2.27 m
Maximales Montagegewicht	500 kg
Montagebedingter Mindestdurchmesser (innen)	600 mm
Abstand Verankerungspunkte im Boden (quer zum Turm)	6 x 800 mm
Abstand Verankerungspunkte im Boden (Längs zum Turm)	min
Anschlussgeometrie Verankerungspunkte im Boden	M33 Eischraubtiefe 30 mm
Maximale Normalkraft Verankerungspunkte im Boden	200 kN
Maximale Länge Versuchsfläche	6 m
Maximale Breite Versuchsfläche	4 m
Anschlussgeometrie Prüfmaschine	M36x2
Maschinenbedingter maximaler Verfahrweg	±400 mm
Maschinenbedingter maximale Prüfkraft	±200 kN
Max. lichte Höhe unter Prüfmaschine	1.2 m
Max. Höhe der Krafteinleitung über dem Boden	800 mm

15.2 Maßstabsermittlung und Sektions-Auswahl für das Prüfmodell

Bei der Ermittlung des Maßstabs muss zunächst sichergestellt werden, dass die technischen Randbedingungen erfüllt sind. Der Abgleich der geometrischen Randbedingungen ermöglicht eine Vorauswahl der Turmsektionen und der möglichen Maßstäbe.

Des Weiteren muss die maximale Prüfkraft berücksichtigt werden, um den Prüfkörper hinsichtlich seines Spannungszustandes vorab überprüfen zu können. Mit Hilfe dieser Vorauslegung wurde entschieden, dass der Prüfkörper aus einem Baustahl S 235 gefertigt wird und nicht aus einem S 355, der sonst als Stahlgüte für WEA-Türme üblich ist. Bis auf den Unterschied bei der Streckgrenze, verhalten sich beide Baustähle nach DIN EN 10025-2 [15] ähnlich. Der Prüfkörper wird als fest eingespannter Biegebalken mit Polygonquerschnitt angenommen, wofür eine Überprüfung der maximalen Prüfkraft nach Gl. (15-1) erfolgt.

$F_{Maschine} = \frac{Re_{S235} * I_{y}}{l_{ges} * y_{max}}$	Prüfkraft	Gl. (15-1)
--	-----------	------------

 $F_{Maschine}$ { XE "[F_Maschine] = kN" \t "Pr\u00fcfkraft der Maschiene maximal 200kN"\textbf{f"}F1 } \ll ! 200kN: maximale Kraft der Pr\u00fcffmaschine

 Re_{S235} { XE "[Re_S235]=N/mm²" \t "Streckgrenze des Werkstoffs S235Jr"\f"F1} = 235 N/mm² :angestrebte Spannung im Querscnitt

 $[I_y] = m^4 \{ XE "[I_y] = m^4" \ t "Flächenträgheitsmoment des Querschnitts" \ Flächenträgheitsmoment des Querschnitts" \ Flächenträgheitsmoment des Querschnitts$

 $ig[l_{ges}ig]=m\{\ XE\ ''[l_ges\]=m''\ \ \ ''Länge\ der\ beiden\ eingespannten\ Sektionen\ (Prüfkörper)''\ \ ''F1\ \}$: Einspannlänge der Sektionen

 $[y_{max}] = mm\{ XE "[y_{max}] = mm" \ t "Maximale Durchbiegung in Y-Richtung (Prüfkörper)" \ \}: Abstand zur Randfaser der Querschnitts$

Um die aussteifende Wirkung der Verbindungsmittel an den Längskanten in Gl. (15-1) entsprechend zu berücksichtigen, muss die Geometrie realitätsnah erfasst werden.

15.2.1 Bestimmung der äquivalenten Biegeauslastung im Prüfmodell

Am unteren Ende der Turmsektion 4 (Abschnitt n = 32) liegt ein resultierendes Biegemoment von 528 MNm an, was zu einer Biegenormalspannung im 1:1 Querschnitt von 337 N/mm² führen würde. Da der Turm im Vergleich zum Prüfmodell aus S 355 gefertigt wird, muss die äquivalente Bezugsspannung für das Prüfmodell um den Faktor 47/71 (=235/355) reduziert werden. Somit liegt die äquivalente Biege-Normalspannung bei 223 N/mm².

15.3 Maßstab 1:10 für ausgewählte Turmsektionen 3 und 4

Für die Traglastversuche werden die Turmsektionen 3 und 4 ausgewählt, wofür die Prüfkörper entsprechend im Maßstab 1:10 skaliert werden.

Tabelle 15-2: Abmaße der Turmsektionen 3 und 4 im Maßstab 1:10

Sektionen 3 und 4 im Maßstab 1:10	Einheit	Kopf von Sektion 3	Fuß von Sektion 4
Durchmesser (jeweils die Enden)	mm	700 805	
Länge (Gesamtlänge beider Sektionen)	mm	4'400	
Länge (Gesamtlänge beider Sektionen)	mm	2'400	2'000
Masse	kg	194.7	195.2
Seitenlänge vom Polygonquerschnitt	mm	136.6	157.0
Wanddicke	mm	3.0	3.4
Querschnittsfläche (ohne Formstücke)	mm²	6'418	8'506
Querschnittsfläche der Formstücke	mm²	486.5	486.5
Prüfkraft	kN	129.35	

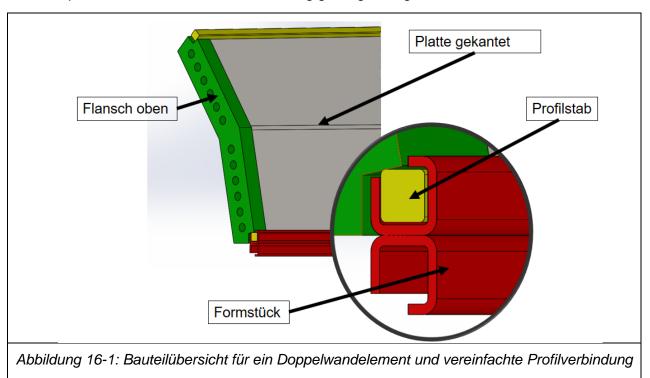
16 Entwicklung und Fertigung der Prüfkörper

Die Abstimmung mit dem Industriepartner "Schwerter Profil GmbH" hat ergeben, dass die in Abbildung 12-2 dargestellte warmwalzbare Geometrie der Profilverbindung nicht im Maßstab 1:10 im Walzverfahren herstellbar ist.

Verschiedene Anfragen bezüglich spanender Fertigung der maßstäblichen Profilverbindung haben ergeben, dass allein die Profilverbindung das Budget des Industriepartners für die Prüfkörperfertigung um das Vierfache übersteigt. Die Anfrage bezüglich einer Fertigung im Strangpressverfahren ergab

keine technische Machbarkeit, weil die thermischen und mechanischen Belastungen auf die Matrize deutlich zu hoch sind. Durch die extremen Mehrkosten war es der Firma "Schwerter Profile" daher leider nicht möglich die Fertigung der Prüfkörper zu übernehmen.

Um das Forschungsvorhaben dennoch mit geeigneten Prüfkörpern fortführen zu können, bedurfte es einer Überarbeitung der Profilverbindung. Die neue Schweißbaugruppe besteht aus einzelnen Standardprofilen, wodurch die Profilverbindung günstiger hergestellt werden konnte.

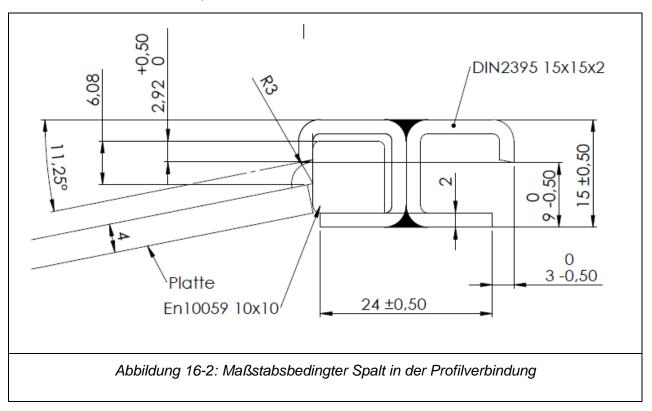


Die in Abbildung 16-1 dargestellte Profilverbindung setzt sich aus Standard-Halbzeugen zusammen. Als Profilstab wird ein warmgewalzter Vierkantstahl □ 10 nach EN 10059 gewählt. Für die Formstücke werden zwei Vierkantrohre 15x15x2 (DIN 2395) in Längsrichtung zusammengeschweißt und geschlitzt. Die Flansche werden aus Kostengründen nicht gefräst, sondern mit einem Laser geschnitten und anschließend in der Zentralwerkstatt der FH Kiel gebohrt. Deshalb konnten die Aussparungen für die Eckverbinder nicht maßstäblich umgesetzt werden. Um ein vergleichbares Blockieren des Längsschub in der Flanschebene zu erzeugen, werden bei den unteren Flanschen die Aussparungen für die Formstücke entfernt, so dass jedes Formstück zwischen zwei Flanschenden blockiert wird.

Die Firma Schwerte Profile hat den vereinbarten Industrieanteil für die Fertigungsarbeiten übernommen. Hierin enthalten waren Materialkosten für die Prüfkörper und die Kosten für externe Dienstleistungen (Laserzuschnitte / Kantungen der Platten / Auftrennen + Verschweißen der Formstücke) enthalten. Der restliche Fertigungsaufwand der Prüfkörper inkl. der gesamten Schweißmontage wurde im vollen Umfang durch die FH Kiel übernommen.

16.1 Maßstabsbedingte Einschränkung Profilverbindung

Für die in Abbildung 12-3 gezeigte Profilverbindung ist von der Schwerter Profile GmbH ein Spaltmaß von 2 mm empfohlen worden, damit die für die Montage benötigte Vortriebskraft durch Fertigungstoleranzen im Querschnitt (±1 mm) und der Längswölbung (2 mm/m), die für Spundwände üblichen Kräfte nicht übersteigt.



Durch die begrenzte Verfügbarkeit an geeigneten Standardprofilen ergibt sich bei der maßstäblichen Profilverbindung ein Spaltmaß von 0,5 mm, s. Abbildung 16-2. Größere Spaltmaße in der Profilverbindung würden die Längsschubtragfähigkeit negativ beeinflussen.

16.2 Werkstoffprüfung (Doppelwandelemente)

Es wurden zwei Blechabschnitte aus den Doppelwandelementen (s = 3 mm) herausgetrennt und einer Zugprüfung beim Institut für Werkstoffe und Oberflächen der FH-Kiel unterzogen. Der Zugversuch erfolgte gemäß ISO 527-4 mit Blechproben, die nach DIN EN ISO 6892-1 gefertigt wurden.

Die Streckgrenze für beide Einzelversuche beträgt im Mittel 337 N/mm² und wurde aus den erzeugten Kraft-Weg-Messdiagrammen graphisch ermittelt, siehe Anhang 1.

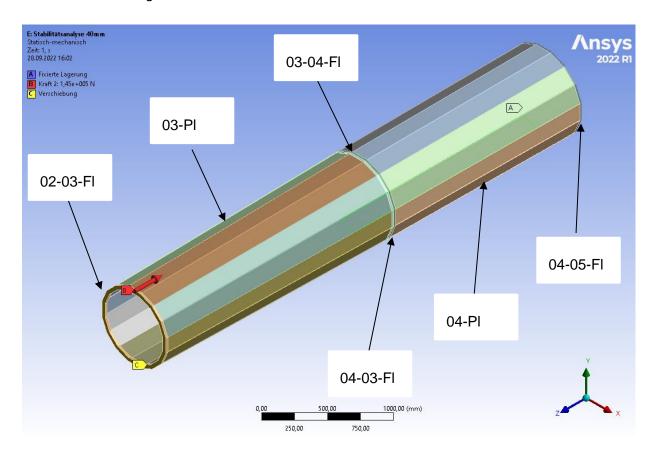
17 Numerische Simulationen der Belastungszustände

Für die Simulation der Prüfkörper konnte keine Vereinfachung durch Symmetriebedingungen vorgenommen werden, da der Körper zwar grundsätzlich Symmetrieebenen aufweist, jedoch als Gesamtsystem mit der Ausrichtung der Last zum Körper keine nutzbare Symmetrie vorlag.

Das übergeordnete Ziel, die Traglastversuche mit einer numerischen Simulation abzugleichen, konnte dennoch erreicht werden. Die Simulationen wurden mit "Ansys Workbench" auf der Workstation "Fujitsu Celsius M7010n" mit einem "Intel Xeon W-2265 Prozessor" mit 12 Kernen und 64 GB Arbeitsspeicher durchgeführt.

17.1 Modellaufbau für Referenzprüfkörper

Für den Referenzprüfkörper wurde ein Volumenmodell erstellt, welches aus insgesamt sechs Bauteilen besteht, s. Abbildung 17-1.



02-03-FL: Flansch oberes Ende Sektion 3

03-PL: Blech DWE Sektion 3

03-04-FL: Flansch unteres Ende Sektion 3

04-03-FL: Flansch oberes Ende Sektion 4

04-PL: Blech DWE Sektion 4

04-05-FL: Flansch unteres Ende Sektion 4

A: feste Einspannung

B: Normalvorspannkraft 145 kN (Gewichtssimulation)

C: aufgebrachte Verschiebung in Y-Richtung

Abbildung 17-1: FE-Modell für die Geometrie des Referenzprüfkörpers

Die Kontakte zwischen den einzelnen Bauteilen wurden auf Verbund gesetzt. Diese Einstellung kann getroffen werden, weil beim Referenzprüfkörper die einzelnen DWE verschweißt und die Flanschverbindung vorgespannt und ausreichend dimensioniert sind, so dass davon ausgegangen werden kann, dass die Kontakte unbegrenzt hohe Kräfte in allen drei Raumrichtungen übertragen.

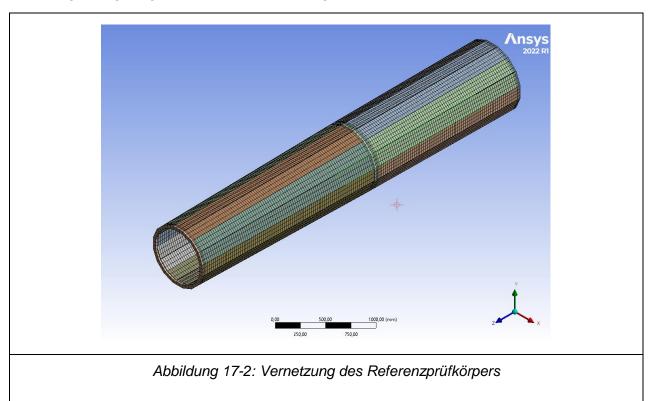
Die unterste Flansch-Ebene 04-05-Fl wurde für die feste Einspannung "A" gewählt. Es gilt beim Vergleich zu beachten, dass eine unendlich steife Einspannung im Laborversuch nicht umsetzbar ist, weil auch die Auflagerkonstruktionen (hier Einspannvorrichtung) eine gewisse elastische Nachgiebigkeit aufweisen.

Über die oberste Flansch-Ebene 02-03 wird die Normalkraft von 145 kN "B" im ersten Lastschritt aufgebracht, über die das Eigengewicht der Gondel und der darüber liegenden Turmsektionen im Laborversuch berücksichtigt werden soll. Der Wert 145 kN entspricht der Normalkraft, bei der rein rechnerisch im Prüfkörper eine äquivalente Normalspannung anliegt, wie im Eigengewichtslastfall des 1:1 Turmdesigns. Im Vergleich zum Prüfkörper gilt es zu beachten, dass Lasteinleitung über radiale Streben am Kragarmende erfolgt und somit lokal eine ungleichmäßige Spannungsverteilung vorliegt, die sich erst in einem gewissen Abstand zur Lasteinleitungsstelle homogenisiert.

In einem zweiten Lastschritt wird ebenfalls am Kragarmende eine vertikale Prüfkraft in Form einer Verschiebungsrandbedingung "C" aufgebracht. Dazu wird eine Verschiebung in Y-Richtung von 40 mm vorgegeben.

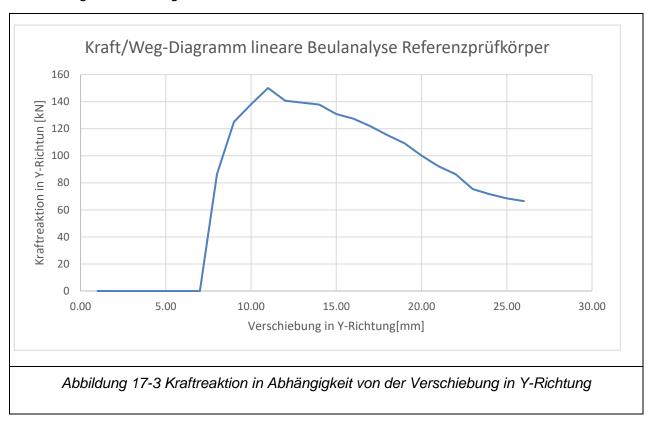
17.2 Vernetzung des Referenzprüfkörpers

Für die Vernetzung der Bauteile wurde die Sweep-Methode in der Standarteinstellung benutzt. Es wurde eine quadratische Elementansatzfunktion bei einer Elementgröße von 50 mm gewählt. Die in Abbildung 17-2 gezeigte strukturierte Vernetzung besteht aus ca. 11'500 finiten Elementen.



17.3 Vergleich mit den Versuchswerten für den Referenzprüfkörper

Mit Beginn des zweiten Lastschritts (vertikale Prüfkraft) steigt die Kraftreaktion am oberen Ende der Sektion 3 zunächst linear an, flacht anschließend ab und fällt beim Erreichen von 125 kN und einer Auslenkung von 9 mm signifikant ab.



Erst ab einer Kraftreaktion von 150 kN beult der Prüfkörper. Bis zu dieser Verzweigungslast bleibt der Körper stabil. Es tritt kein Einzelfeldbeulen ein, sondern ein Beulen über mehrere Plattenstreifen (Doppelwandelemente) ein. In Abbildung 17-4 sind die Beulen des echten und simulierten Prüfkörpers gegenübergestellt. Die Beulen von der numerischen Simulation beginnen unmittelbar an der Einspannung und erstrecken sich über etwa 100 mm. Im Vergleich dazu beult der wahre Prüfkörper nach innen. Die Beule verläuft über die Kante des obersten DWE hinaus (Teilfeldbeulen). In den angrenzenden DWE tritt die Beule leicht versetzt auf, was zu einer Aufwerfung an den Beulrändern führt.

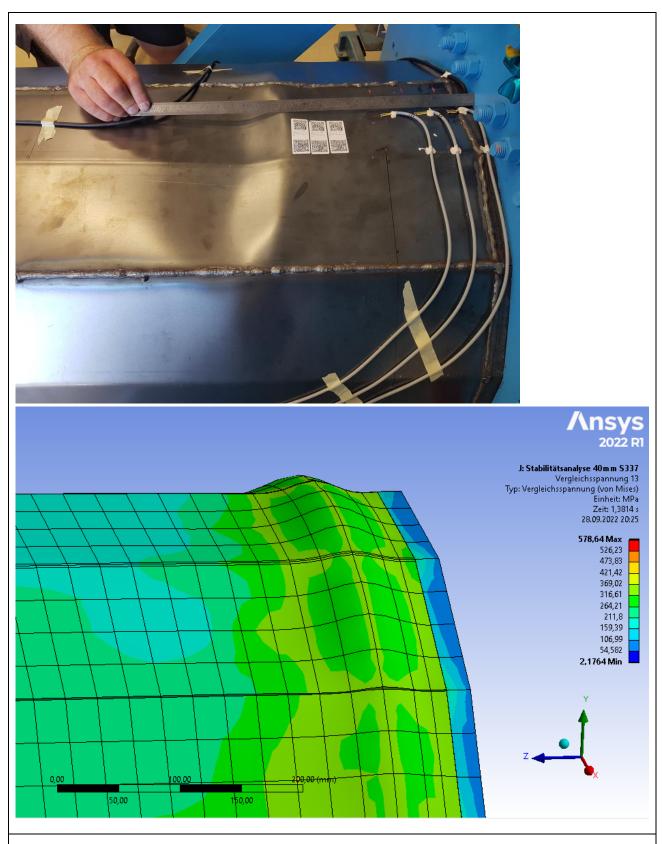


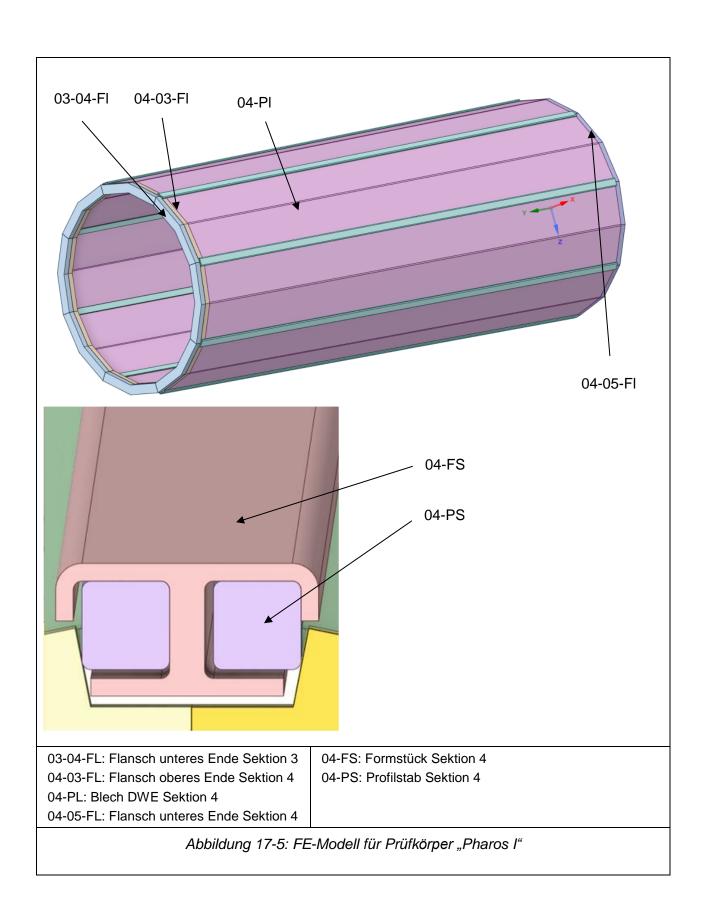
Abbildung 17-4: Beulversagen beim Prüfkörper (oben) und Beulanalyse in FEM (unten)

17.4 Modellaufbau für den modularen Prüfkörper

Die Simulation von einer Bauteilgruppe, wo einige Bauteile lediglich über Kontakt und Reibung verbunden sind, sind numerische Simulationen aufgrund der physikalischen Nichtlinearität sehr zeitaufwendig. Deshalb wurde die Submodelltechnik angewendet.

Dazu wurden zuerst in einem globalen Modell vereinfachte Kontaktverbindungen zwischen den Bauteilen (Funktionstyp "Verbund") definiert. Die Verschiebungen an den Anschlussstellen zwischen Blech und Vierkantstahl wurden anschließend als Verschiebungsrandbedingung für ein Submodell genutzt, indem nur die Profilverbindung behandelt wird. So kann innerhalb des Submodells eine deutlich feinere Vernetzung durchgeführt werden und der Einfluss von Reibung und Kontakt innerhalb der Profilverbindung analysiert werden.

In Abbildung 17-5 sind die einzelnen Bauteile dargestellt, mit denen die Simulation des modularen Polygonturms durchgeführt wurde. Die Kontakte der Flansche wurden innerhalb der Flanschebene auf Verbund gesetzt und innerhalb eines jeden Flanschrings auf "reibungsfrei", da derselbe Freiheitsgrad im Modell vorliegt. Die Profilstäbe wurden mit den Blechen über Verbundkontakt miteinander kombiniert, da diese Bauteile als fest verschweißt angenommen werden können. Im globalen Modell ist es in der Bearbeitungszeit gelungen, die Kontakte zwischen den Formstücken und den Profilstab, die im Bereich der größten Schubspannungen liegen, zu simulieren. Die restlichen Profilverbindungen mussten aus Konvergenzgründen vorerst auf Verbund gesetzt werden.



17.5 Vernetzung des modularen Prüfkörpers

Für die Vernetzung der Platten wurde als Standardeinstellung die Elementgröße von 50 mm benutzt. Die Profilverbindungen wurden mit einer Sweep-Methode und einer Elementkantenlänge von 20 mm vernetzt. Für die Elementgröße für den Anfangsquerschnitt wurde 3 mm gewählt. Es wurde insgesamt eine quadratische Elementansatzfunktion gewählt.

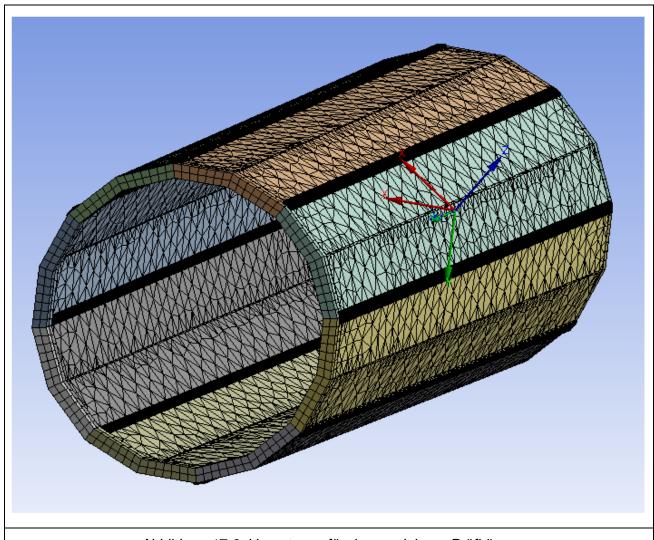
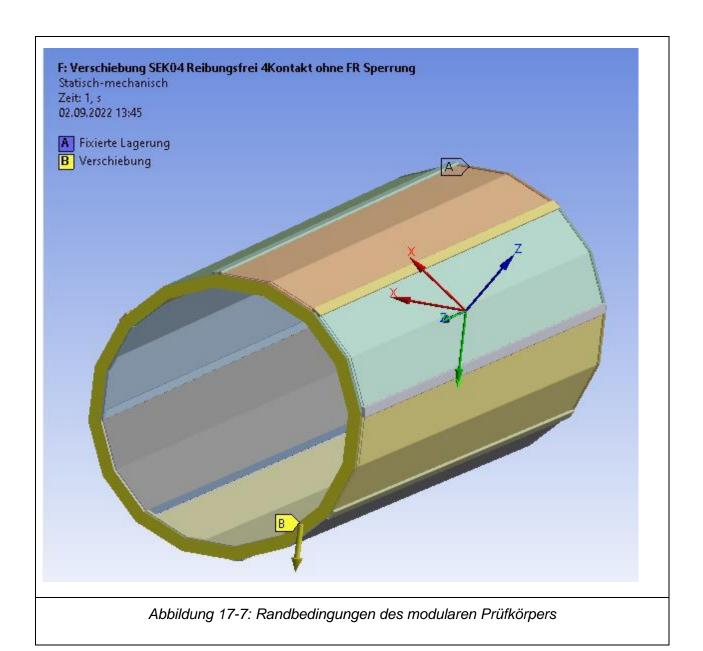


Abbildung 17-6: Vernetzung für den modularen Prüfkörper

17.6 Statisch mechanische Randbedingungen beim modularen Prüfkörper

Die in Abbildung 17-7 gezeigten Randbedingungen ändern sich vom Prinzip nicht signifikant von denen des Referenzprüfkörpers. Es wird ebenfalls mit einer festen Einspannung und einer Verschiebung an den gegenüberliegenden Flanschebenen gearbeitet. Der Hauptunterschied ist der Betrag der Verschiebung. Es wurde lediglich für eine Verschiebung bis 5 mm berechnet.



17.7 Vergleich mit Versuchswerten für modularen Prüfkörper

Die Gegenüberstellung des Spannungsplots beim Erreichen der 5 mm als Zwangsverschiebung mit den Versagensbildern, die bei 65 kN im Versuch aufgenommen wurden, zeigen auf, dass bereits bei geringer Laststufe eine Spannungskonzentration an den Enden der Formstücke hervorgerufen wird, was sich mit der Behinderung des Längsschubs an den Stirnenden der Turmsektionen begründen lässt, s. Abbildung 17-8.

Anhand der Traglastversuche konnte festgestellt werden, dass die gewählte und fertigbare Profilverbindung den Längsschubs zwischen den Doppelwandelementen nicht ausreichend verhindern kann. Die Reibkräfte zwischen Formstück und Profilstäben reichen nicht aus um die Verschiebungen infolge der Längsschubkraft zu verhindern.

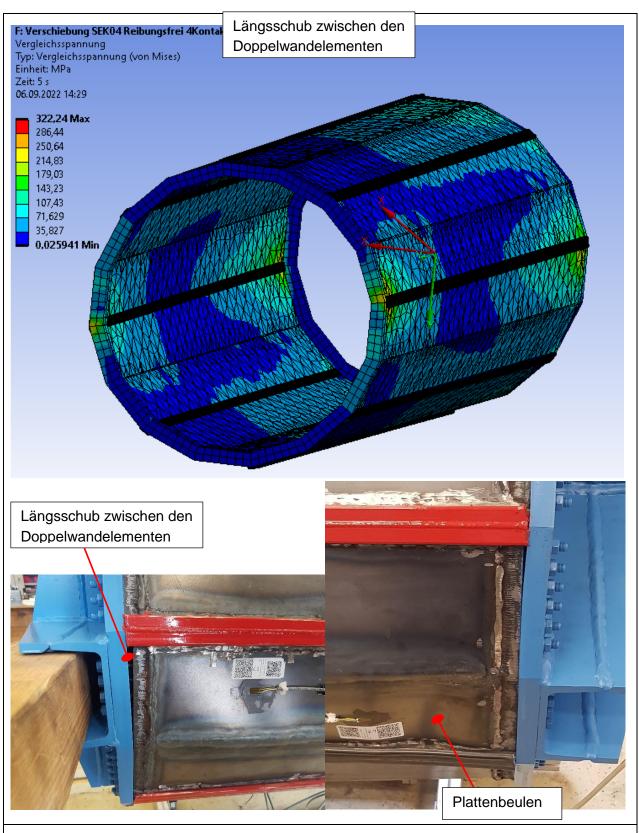


Abbildung 17-8: Beul- und Längsschubversagen beim modularen Prüfkörper "Pharos I, gesteckt"

18 Traglastversuche

Die Prüfkörper sollen in einem statischen Biegebelastungsversuch bis zur Traglast getestet und verglichen werden. Das Ziel der Traglastversuche ist es, die Belastungsgrenzen zu ermitteln und die Unterschiede darzulegen, die sich durch die Profilverbindungen ergeben.

18.1 Referenzprüfkörper

Der Referenzprüfkörper besteht aus zwei Turmsektionen (Nr. 3 und Nr. 4), die sich jeweils aus acht einzelnen, längs gekanteten Doppelwandelementen zusammensetzen, s. Abbildung 18-1. Die jeweiligen Doppelwandelemente eines Turmsegmentes wurden stofflich durch eine Längsschweißung dauerhaft gefügt, d.h. an den Längskanten liegt ein Formschluss vor.

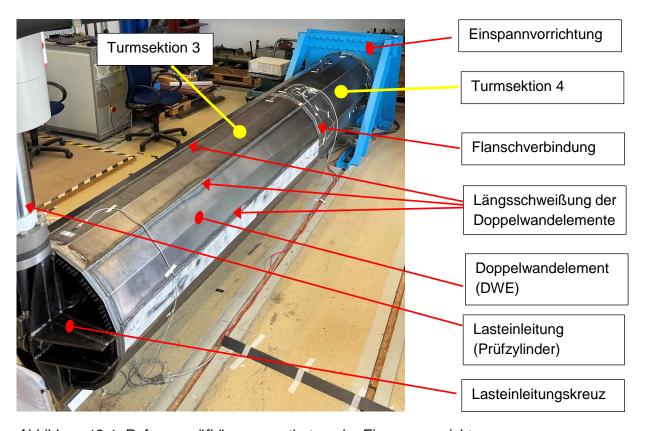


Abbildung 18-1: Referenzprüfkörper, montiert an der Einspannvorrichtung

18.2 Prüfkörper des modularen Polygonturms (Pharos I, gesteckt)

Im Gegensatz zum Referenzprüfkörper (Längsschweißung der Doppelwandelemente), sind die Doppelwandelemente des modularen Polygonturms durch Formstücke und Profilstäbe miteinander verbunden. Insgesamt wurden zwei modulare Polygonprüfkörper gefertigt.

Prüfkörper 1: Modulare Polygonturmsektionen (Pharos I, gesteckt) mit Doppelwandelementen, welche längsseitig durch Profilverbinder verbunden sind, siehe Abbildung 18-2.

Prüfkörper 2: Modulare Polygonturmsektionen (Pharos II, geschraubt) mit Doppelwandelementen, welche längsseitig a) durch Profilverbinder verbunden und b) durch zusätzliche M12-Verschraubungen fixiert sind, siehe Abbildung 18-3. Die Verschraubungen sorgen in Längsrichtung für eine form- und kraftschlüssige Verbindung der angrenzenden Doppelwandelemente und dem mittig liegenden Profilverbinder.

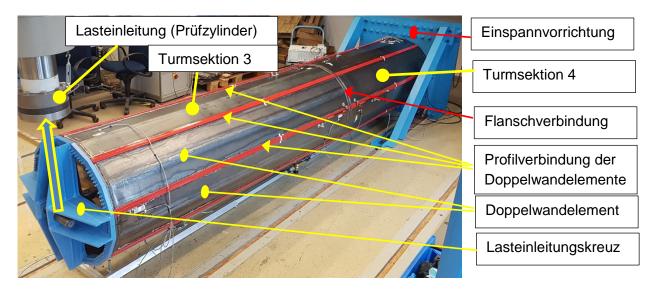


Abbildung 18-2: Modulare Polygonturmsektionen (Pharos I, gesteckt)

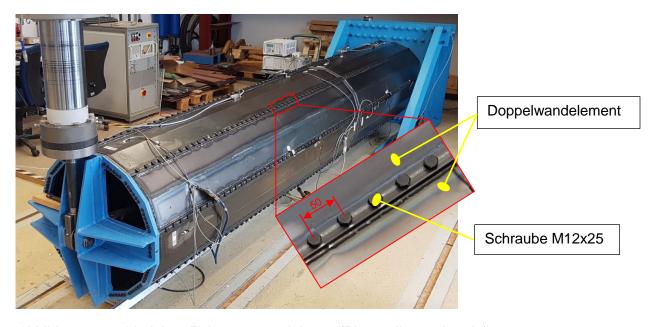


Abbildung 18-3: Modulare Polygonturmsektionen (Pharos II, geschraubt)

18.3 Messmittel

In der Tabelle 18-1 sind die verwendeten Messapplikationen gelistet. Der Anschluss der Messsensoren an den Messverstärkern (Kanalbelegung) ist im *Anhang* 2 bis *Anhang* 4 dokumentiert. Die Messkanalkonfiguration für die einzelnen Prüfkörper ist in den originalen Messdateien hinterlegt.

Tabelle 18-1: Messapplikationen

Bezeichnung / Sensortyp	Hersteller	Тур	Identifizierung	
Universalprüfmaschine	WPM	Hydropuls PZ 200/400		
Wegsensor	Micro-Epsilon	ILD1420-50	22010357	
	Micro-Epsilon	ILD1420-200	22010421	
	Micro-Epsilon	ILD1420-200	22010422	
	Micro-Epsilon	ILD1900-500	00321020045	
	WayCon	LAH-G105	-	
	Variohm / Eurosensor	ELPM-150POP	HTL-000410	
	Variohm / Eurosensor	ELPM-150POP	HTL-000408	
	Variohm / Eurosensor	ELPM-150POP	HTL-000409	
	Variohm / Eurosensor	ELPM-150POP	HTL-000407	
	HBM (Hottinger Baldwin Messtechnik)	W20TK	2692	
	НВМ	W10TK	35924	
	НВМ	WA50	74410170	
Dehnungsmessstreifen	НВМ	DMS 10/350 LY41	-	
Messverstärker, siehe	НВМ	MGC plus	BL05	
Abbildung 18-4	НВМ	MGC plus	AB22A	
Messkonverter, siehe	НВМ	MC2A	-	
Abbildung 18-4				
Messoftware	HBM	Catman Easy	-	

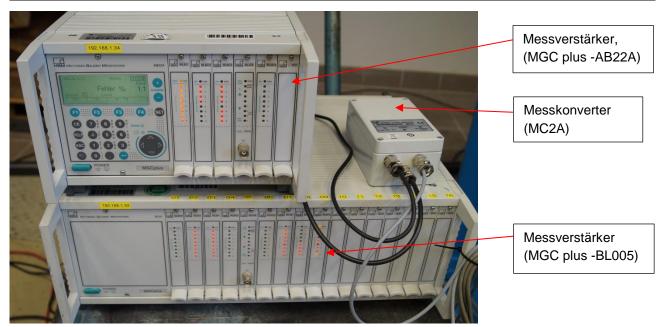


Abbildung 18-4: Verwendete Messverstärker / Messkonverter

18.4 Messkonzept / Versuchsaufbau

Das Messkonzept sieht vor, in Bereichen, wo hohe Dehnungen, Spannungen und Verschiebungen erwartet werden, entsprechende Messsensoren zu platzieren. Hierzu werden Dehnungsmessstreifen (DMS) und verschiedene Wegsensoren verwendet, die wie folgt positioniert werden:

a) Die Messpositionen der DMS sind primär in vier radialen Messebenen unterteilt, siehe Messebenen in Abbildung 18-7 bis Abbildung 18-10. In jeder Messebene sind die DMS mit einer Ausrichtung von 0° / 90° / 180°/ 270° auf dem Prüfkörper appliziert, siehe Abbildung 18-5. Die Nummerierung der DMS-Messposition folgt folgendem Schema: Die erste Ziffer steht für die Messebene, die zweite Ziffer steht für die Ausrichtung (1 = 0° / 2=90° / 3=180° / 4=270°). Die Bezeichnung DMS 3.4 bedeutet z.B. DMS in der Ebene 3, Ausrichtung 270°.

Abbildung 18-5: Ausrichtung der DMS in den Messebenen des jeweiligen Prüfkörpers

DMS

b) Vier weitere DMS werden auf einer Messhülse appliziert, mit welcher die axiale Vorspannkraft der innenliegenden Zugstange gemessen wird, s. Abbildung 18-6.

180°

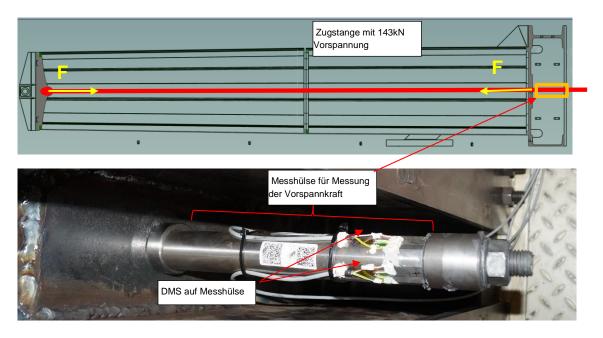


Abbildung 18-6: Darstellung der Zugstange und Position der Messhülse am Prüfkörper

- c) Vier Laserwegsensoren werden unterhalb des Prüfkörpers positioniert, um die radiale Auslenkung der Messebenen der Turmsektionen zu erfassen, s. Abbildung 18-8.
- d) Acht zusätzliche Wegaufnehmer (nur Pharos I) werden genutzt, um die relative Verschiebung der Doppelwandelemente zu messen, s. Abbildung 18-7 bis Abbildung 18-10.
- e) Ergänzende DMS für lokale Spannungsanalysen (Beulen) nach Bedarf

Die Prüfgeschwindigkeit betrug 1 mm/sec bei allen Traglastversuchen.

Alle Messwerte werden in Abhängigkeit von der Prüfkraft und Messzeit aufgezeichnet.

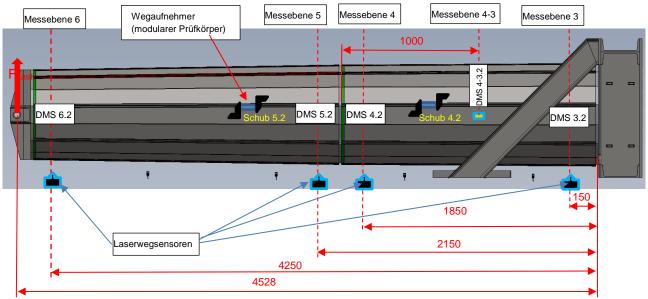


Abbildung 18-7: Prüfkörper und Positionierung der DMS + Wegaufnehmer, Ansicht links

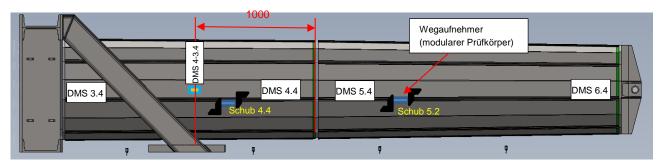


Abbildung 18-8: Prüfkörper und Positionierung der DMS + Wegaufnehmer, Ansicht rechts

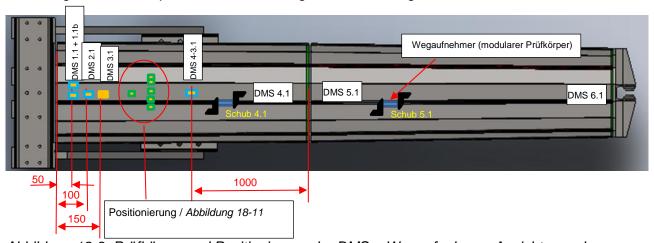


Abbildung 18-9: Prüfkörper und Positionierung der DMS + Wegaufnehmer, Ansicht von oben

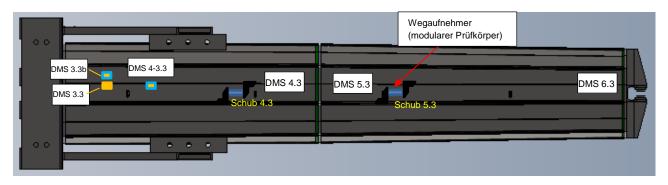


Abbildung 18-10: Prüfkörper und Positionierung der DMS + Wegaufnehmer, Ansicht von unten

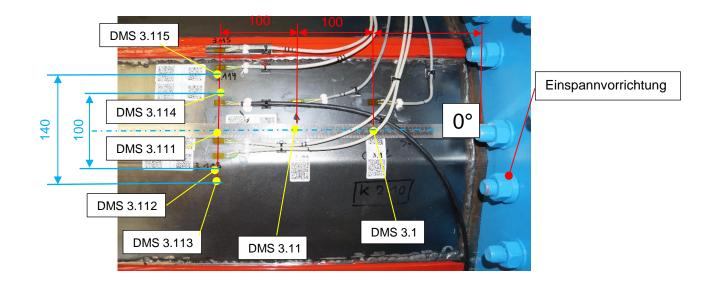


Abbildung 18-11: Pharos I (gesteckt); erweiterte DMS Applikationen im Bereich der Messebene 3

18.5 Plausibilitätsprüfung der Messensoren

Um zu überprüfen, dass alle DMS plausible Normalspannungen anzeigen, wurde über die Zugstange eine definierte Vorspannkraft aufgebracht, die eine Normalspannung erzeugt, die äquivalent zum Eigengewicht sein soll. Somit konnten die gemessenen Spannungswerte mit den errechneten Spannungswerten abgeglichen werden.

Tabelle 18-2: Messebenen

	Soll-Querschnittsfläche	Normalspannung [N/mm²]				
	A [mm²]	Sigma_0	DMS/X.1	DMS/X.2	DMS/X.3	DMS/X.4
Messebene 3	9904	-14,7	-19	-19	-5,78	-20
Messebene 4	9608	-15,2	-13	-17	-13	-16
Messebene 5	7143	-20,4	-18	-22	-21	-20
Messebene 6	6541	-22.3	-58	-26	-54	-27

Aufgrund der Lasteinleitung über einen Achskreuz kam es an den Rändern der Turmsektionen zu einer ungleichmäßigen Spannungsverteilung, die mit der Messebene 6 registriert wurde. Dort kam es zu größeren Abweichungen vom Sollwert.

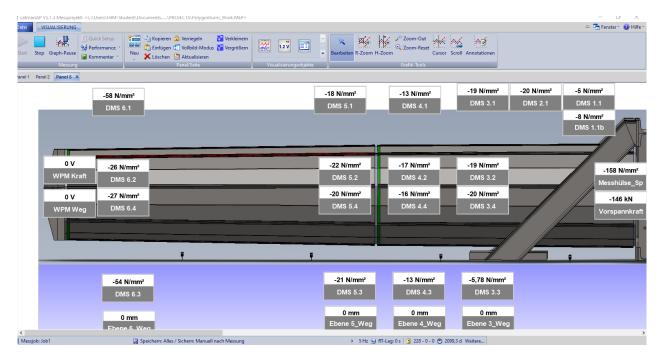
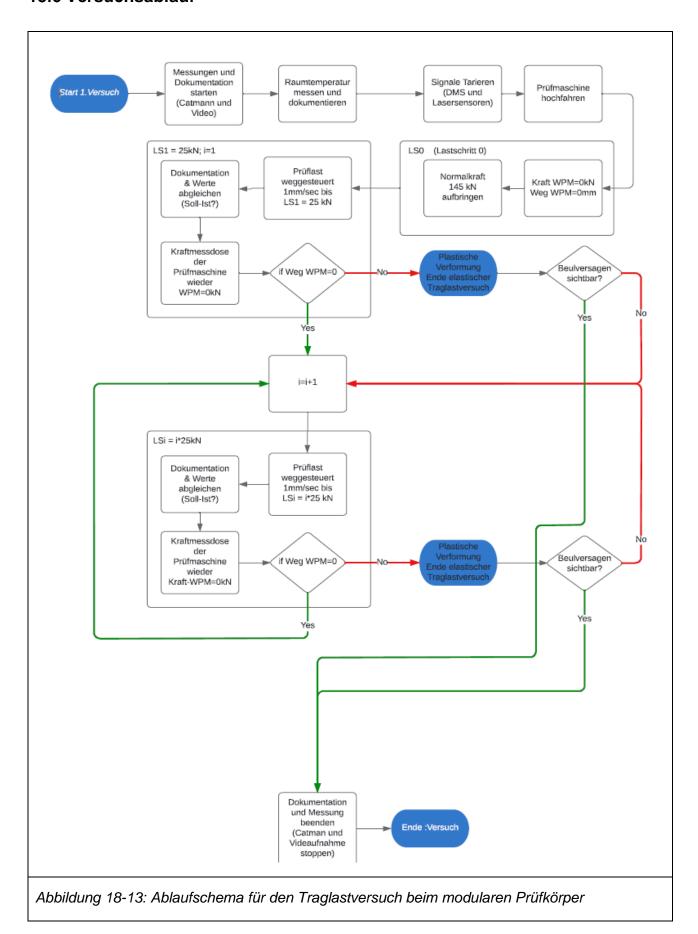


Abbildung 18-12: DMS-Test für Referenzprüfkörper

18.6 Versuchsablauf



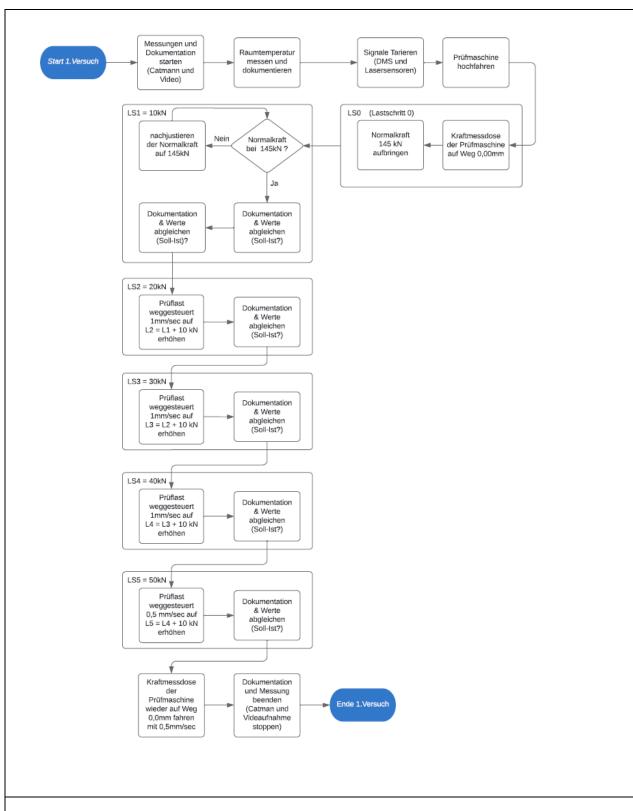


Abbildung 18-14: Ablaufschema für den Traglastversuch beim Referenzprüfkörper

18.7 Aufbringen der Normalkraft

Die Normalkraft (durch Turmmittelachse, zwischen Lasteinleitungskreuz und Einspannvorrichtung) wurde mittels einer Gewindestange aufgebracht. Um die Vorspannkraft messtechnisch einstellen und überprüfen zu können, wurde eine Messhülse integriert, auf der DMS appliziert waren (siehe auch Abbildung 18-6).

18.8 Messergebnisse

Sämtliche Rohdaten sind als Excel-Dateien auf einer externen Festplatte gespeichert und im Institut für Schiffbau und maritime Technik der FH-Kiel archiviert.

18.8.1 Messergebnisse - Referenzprüfkörper

Der Traglastversuch für den Referenzprüfkörper wurde mit einer Prüfgeschwindigkeit von 0,1 mm/s durchgeführt. Das in Abbildung 18-15 gezeigte Kraft-Weg-Diagramm setzt sich aus drei Einzelmessungen zusammen (Lastrampe 1 bis 3).

Die Prüfkraft steigt mit zunehmenden Prüfweg an und erreicht eine maximale Prüfkraft von 129,6 kN. Die kleinen Kraftabfälle im Diagramm sind dadurch entstanden, dass die Prüfkraft in Stufen aufgebracht wurde. Der Kraftabfall am Kurvenende resultiert aus einem Plattenbeulen im Druckspanungsbereich, ca. 350 mm entfernt von der Einspannvorrichtung, siehe Abbildung 18-17. Im zeitlichen Ablauf von Prüfkraft und Prüfweg lässt sich dieses durch den Kraftabfall bei zunehmendem Prüfweg erkennen, s. Abbildung 18-16.

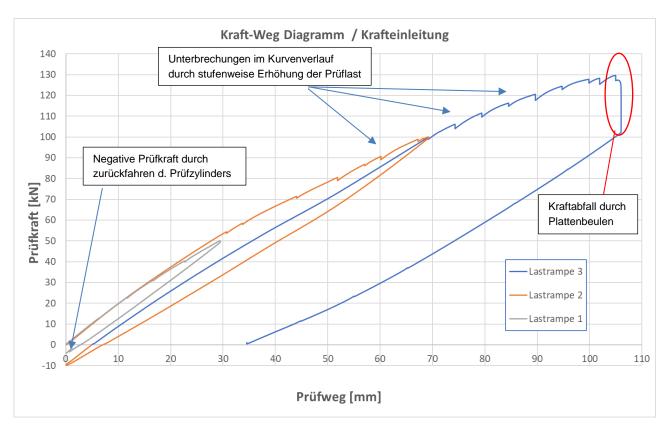


Abbildung 18-15: Kraft-Weg Diagramm für Referenzprüfkörper, gemessen an der Krafteinleitung

Weitere Details für jede Laststufe sind in den nachfolgenden Abschnitten mit weiteren Diagrammen und Abbildungen zu finden.

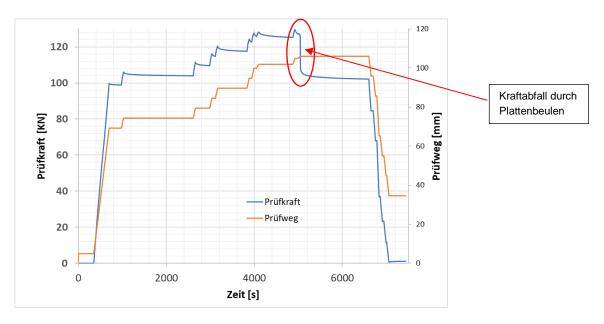


Abbildung 18-16: Kraft / Weg über Zeit, Referenzprüfkörper (Laststufe 130 kN)

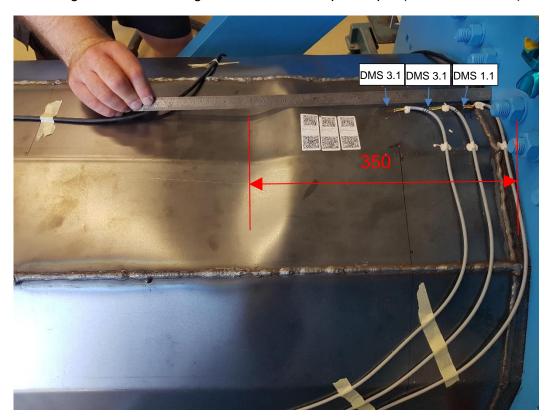


Abbildung 18-17: Plattenbeulen im Druckspannungsbereich nach Aufbringen der Maximallast

18.8.1.1 Laststufe 50kN / 100kN

Bei den Laststufen 50 kN und 100 kN ist an allen DMS Messstellen ein linearer Spannungsverlauf zu erkennen, was auf ein linear-elastisches Materialverhalten des Prüfkörpers hindeutet, s. Abbildung 18-18 und Abbildung 18-19.

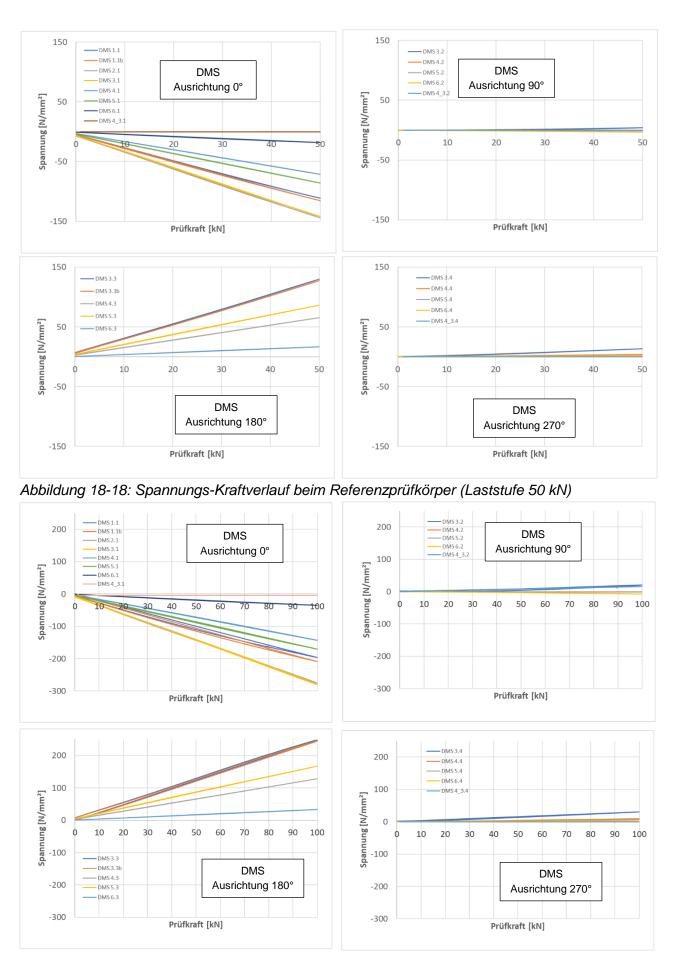


Abbildung 18-19: Spannungs-Kraftverlauf beim Referenzprüfkörper (Laststufe 100 kN)

18.8.1.2 Laststufe 130kN

Ab einer Prüflast von ca. 119 kN wird erstmalig die Streckgrenze von 337 N/mm² (Werkstoffkennwerte, siehe Kapitel 16.2) im Bereich der applizierten DMS 2.1 / DMS 3.1 überschritten, s. Abbildung 18-20 und Abbildung 18-21. Darin sind Spannung, Prüfkraft und Kolbenweg in Bezug zur Zeitachse dargestellt, um die Zusammenhänge am Beispiel des am höchsten belasteten Messbereich (Druckspannungen an Messstelle DMS 3.1) zu zeigen. Visuell konnte beim Erreichen der Maximallast ein Beulfeld im Druckspannungsbereich des DMS 3.1 festgestellt werden, s. Abbildung 18-17.

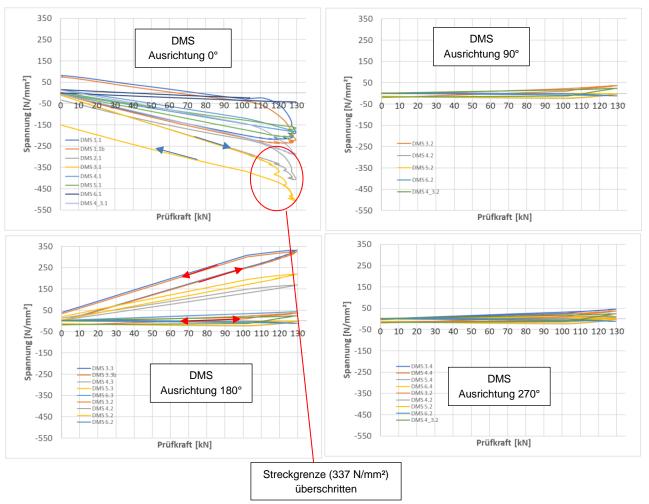
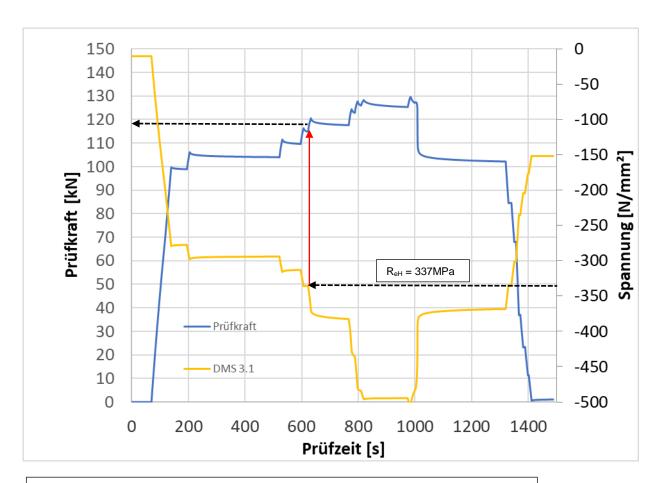


Abbildung 18-20: Spannungs-Kraftverlauf beim Referenzprüfkörper (Laststufe 130 kN)



- Initiale Druckspannung von 10 N/mm² bei Versuchsstart (F=0 kN)
- Bleibende Druckspannung von 151 N/mm² am Versuchsende (F=0 kN)
- Prüfkraft beim Erreichen der Streckgrenze (R_{eH)} ~ 119 kN

Abbildung 18-21: Druckspannungsverlauf über die Prüfzeit für die Messtelle DMS 3.1 am Referenzprüfkörper (Laststufe 130 kN)

18.8.2 Messergebnisse - Modularer Prüfkörper (Pharos I, gesteckt)

Der Traglastversuch wurde mit einer Prüfgeschwindigkeit von 0,1 mm/s durchgeführt. Das in der Abbildung 18-22 gezeigte Kraft-Weg Diagramm setzt sich aus sechs Einzelmessungen zusammen (Lastrampe 1 bis 6). Die Prüfkraft steigt mit zunehmenden Prüfweg an und flacht nach dem Erreichen einer maximalen Prüfkraft von 69,8 kN soweit ab, dass der Versuch beendet werden musste.

Die sprunghaften Kraftabfälle im Kurvenverlauf resultieren durch das Abreißen einzelner M8 Verschraubungen am Lasteinleitungskreuz (siehe Abbildung 18-31 und Abbildung 18-35) und zum anderen aus einem Materialriss im Bereich der Flanschverbindung zum Lasteinleitungskreuz (Abbildung 18-35), sowie im Bereich der Einspannvorrichtung (Abbildung 18-36). Dieses ist in folgenden Abschnitten mit weiteren Diagrammen und Bildern für jede Laststufe näher dokumentiert.

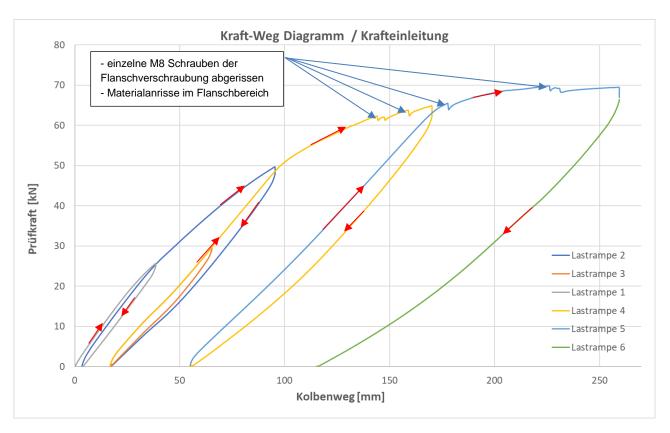


Abbildung 18-22: Kraft-Weg Diagramm für modularen Prüfkörper "Pharos I, gesteckt", gemessen an der Krafteinleitung

18.8.2.1 Laststufe 25 kN

In der Laststufe 25 kN ist an allen DMS Messstellen ein linearer Spannungsverlauf zu erkennen, was auf ein linear-elastisches Verhalten des Prüfkörpers hindeutet, s. Abbildung 18-23.

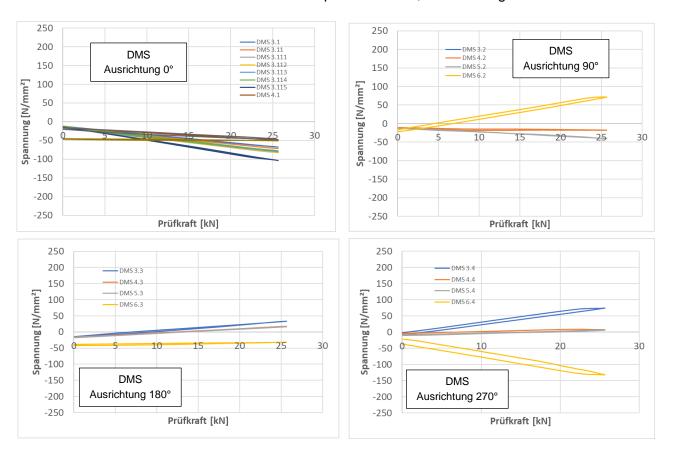


Abbildung 18-23: Spannungs-Kraftverlauf im modularen Prüfkörper (Laststufe 25 kN)

18.8.2.2 Laststufe 50 kN

In der Laststufe 50 kN (Abbildung 18-24 / Abbildung 18-25) zeigen fast alle DMS einen linearen Spannungsverlauf mit Ausnahme der Messtellen DMS 6.2 und DMS 6.4. An beiden Messtellen ist eine bleibende Dehnung nach Entlastung des Prüfkörpers zu erkennen.

An der Messstelle DMS 6.4 wurde eine maximale Druckspannung von -152 N/mm² gemessen bevor sich die Spannungsrichtung geändert hat und eine maximale Zugspannung von 355 N/mm² erreicht wurde. Der linear-elastische Spannungsbereich der Messstelle DMS 6.4 wird bei einer Prüfkraft von ca. 30 kN verlassen, welches auf plastische Dehnungen bzw. bleibende Verformungen hinweist. An der Messtelle DMS 6.2 wurde eine maximale Zugspannung von 186 N/mm² gemessen.

Unter Last konnte ein Plattenbeulen im Druckspannungsbereich der Turmsektion 3 beobachtet werden (mittler Bereich, ca. 930 mm vom Lasteinleitungskreuz entfernt), s. Abbildung 18-26.

Des Weiteren wurde ein Spalt an der Flanschverbindung zum Lasteinleitungskreuz und eine Relativverschiebung der Doppelwandelemente festgestellt, s. Abbildung 18-26 und Abbildung 18-27.

Der maximal gemessene Längsverschub (-7,4 mm) wurde an der Messtelle "Schub 5.4" gemessen, s. Abbildung 18-28.

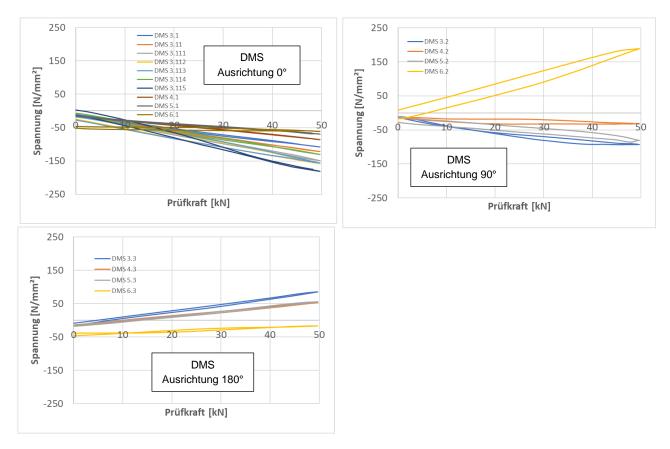


Abbildung 18-24: Spannungs-Kraftverlauf beim Prüfkörper "Pharos I" (Laststufe 50 kN)

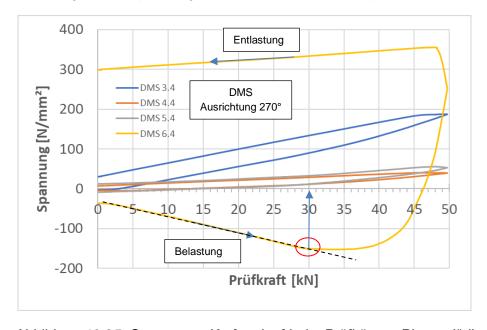


Abbildung 18-25: Spannungs-Kraftverlauf beim Prüfkörper "Pharos I" (Laststufe 50 kN)

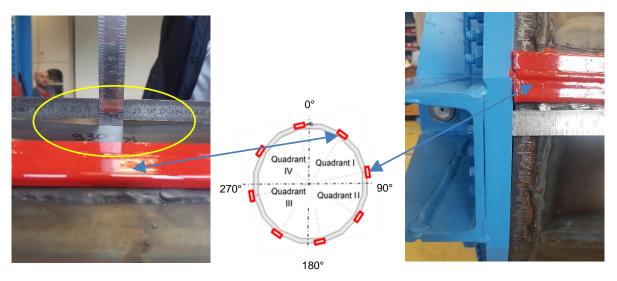


Abbildung 18-26: Links: Plattenbeulen im mittleren Bereich der Turmsektion 3, 930 mm vom Lasteinleitungskreuz (Druckspannungsbereich), Rechts: Spalt zwischen Lasteinleitungskreuz und Flansch, (unter Last: 50 kN)

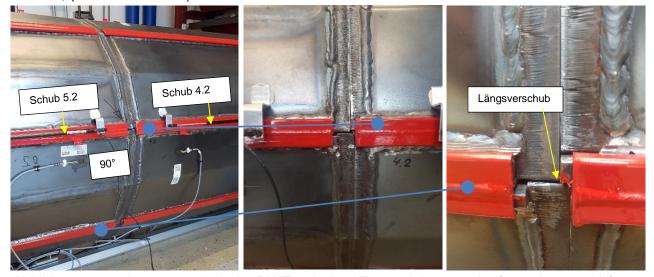


Abbildung 18-27: Längsverschub der DWE zwischen Turmsektion 3 und 4 (unter Last 50 kN)

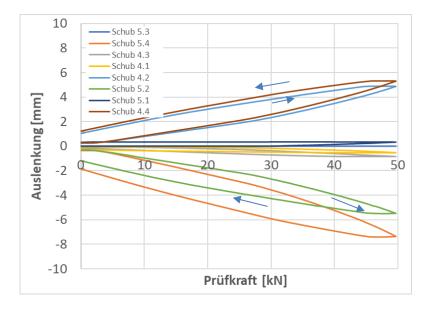


Abbildung 18-28: Längsverschiebung der Doppelwandelemente (Laststufe 50 kN)

18.8.2.3 Laststufe 65 kN

Für die Laststufe 65 kN ist der Spannungs-Kraftverlauf aller DMS Messstellen in der Abbildung 18-29 wiedergegeben. Die größten Spannungsveränderungen sind im seitlichen Bereich des Prüfkörpers (90° und 270° Ausrichtung, Messtellen DMS 6.2 und DMS 6.4) zu finden.

An diesen Messtellen ist eine bleibende Spannung nach Entlastung des Prüfkörpers zu festzustellen. An der Messtelle DMS 6.2 wurde eine maximale Zugspannung von 186 N/mm² gemessen. An der Messstelle DMS 6.4 ergab sich eine maximale Druckspannung von -152 N/mm² bevor sich die Spannungsrichtung geändert hat und eine Zugspannung von 355 N/mm² gemessen wurde. Unter Last konnte ein Plattenbeulen im Druckspannungsbereich der Turmsektion 3 beobachtet werden (mittler Bereich, ca. 930 mm vom Lasteinleitungskreuz entfernt), s. Abbildung 18-26.

Des Weiteren wurde folgendes beobachtet:

- Plattenbeulen im Messtellenbereich DMS 6.4 / DMS 6.2, s. Abbildung 18-30 u. Abbildung 18-31
- Spalt an der Flanschverbindung zum Lasteinleitungskreuz vergrößert, s. Abbildung 18-30 und Abbildung 18-31
- ➤ Relativverschiebung zwischen den Doppelwandelementen hat sich fortgesetzt, max. Längsverschub (-13,1 mm) wurde an der Messtelle "Schub 5.4" gemessen, s. Abbildung 18-33.

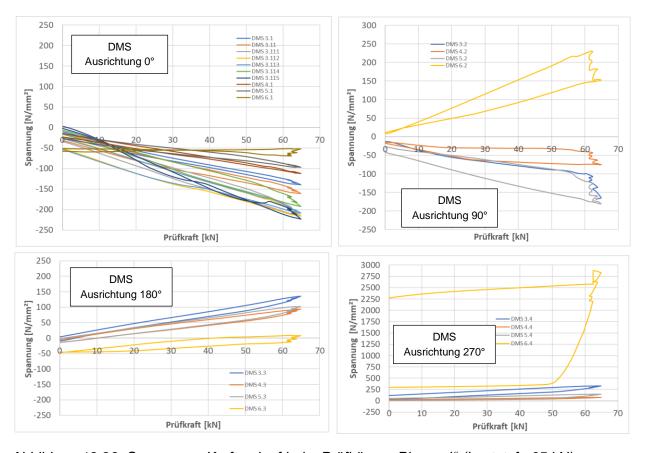


Abbildung 18-29: Spannungs-Kraftverlauf beim Prüfkörper "Pharos I" (Laststufe 65 kN)

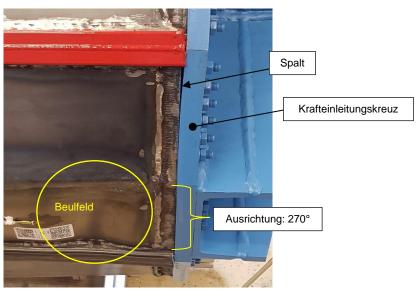
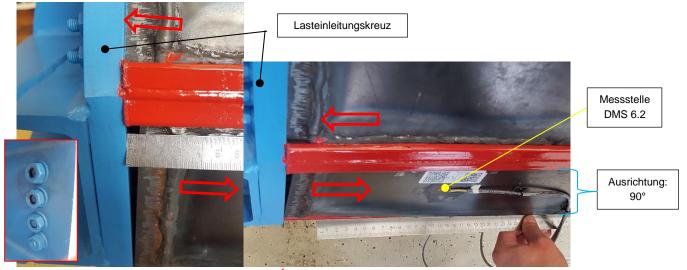


Abbildung 18-30: Spalt zwischen Lasteinleitungskreuz und Flansch, sowie Plattenbeulen im Messtellenbereich DMS 6.4 (unter Last 65 kN)



Symbolik für Richtung des Kraftflusses:

Abbildung 18-31: Links: Spalt zw. Lasteinleitungskreuz und Flansch (Flanschverschraubungen M8 haben versagt), Rechts: Plattenbeulen im Messstellenbereich (unter Last 65kN)

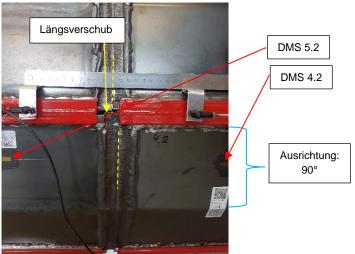


Abbildung 18-32: Verschobene Flanschverbindung der Turmsektion 3 / 4, im Messtellenbereich DMS 4.2 / DMS 5.2 (unter Last: 65kN)

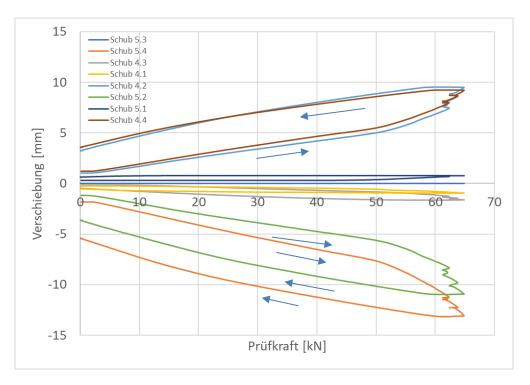


Abbildung 18-33: Längsverschiebung der Doppelwandelemente (Laststufe 65 kN)

18.8.2.4 Laststufe 70 kN

Für die Laststufe 70 kN ist der Spannungs-Kraftverlauf aller DMS-Messstellen in der Abbildung 18-34 dargestellt. Die größten Spannungsveränderungen sind im seitlichen Bereich des Prüfkörpers (90° und 270° Ausrichtung, Messtellen DMS 3.2 und DMS 6.4) zu finden.

Des Weiteren wurde folgendes beobachtet:

- ➤ Plattenbeulen im Messtellenbereich DMS3.2 / DMS6.4 / DMS6.2, s. Abbildung 18-35 und Abbildung 18-36.
- > Spalt an der Flanschverbindung zum Lasteinleitungskreuz vergrößert, s. Abbildung 18-35.
- Materialriss im Doppelwandelement (Messtellenbereich 6.4), siehe Abbildung 18-35.
- ➤ Relativverschiebung zwischen den Doppelwandelementen hat sich fortgesetzt, max. Längsverschub (-18,1 mm) wurde an der Messtelle "Schub 5.4" gemessen, s.
- ➤ Abbildung 18-37.
- ➤ Kein "Rausspringen" der Profilverbinder durch Längsverschub.

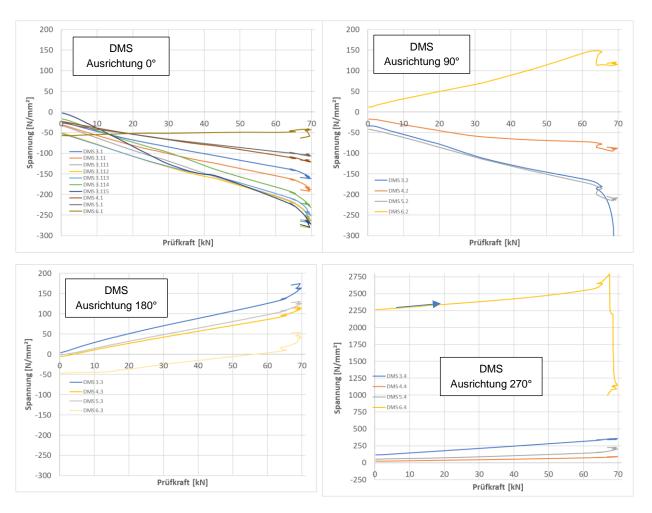
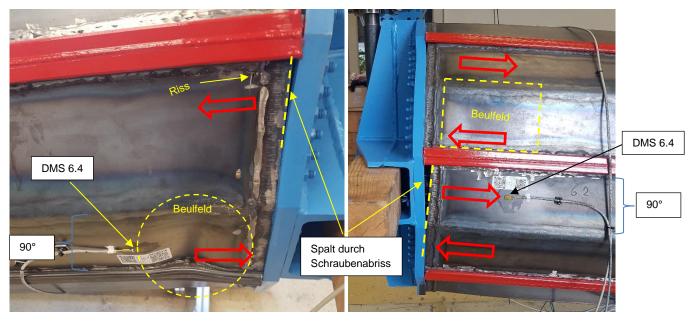
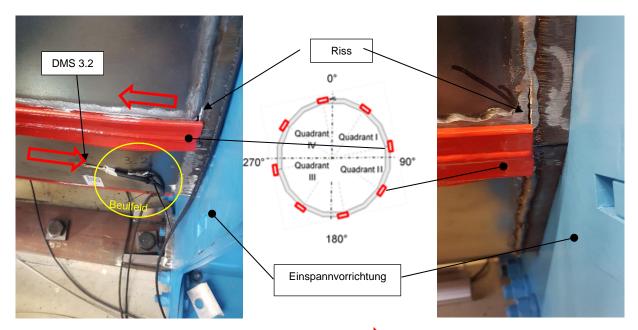


Abbildung 18-34: Spannungs-Kraftverlauf beim Prüfkörper "Pharos I" (Laststufe 70 kN)



Symbolik für Kraftfluss im Doppelwandelement:

Abbildung 18-35: Plattenbeulen im Messtellenbereich DMS 6.4 / DMS 6.2 (unter Last: 70 kN)



Symbolik für Kraftfluss im Doppelwandelement:

Abbildung 18-36: Beulen im Messtellenbereich DMS 3.2 / Materialrisse (Bild unter Last: 70 kN)

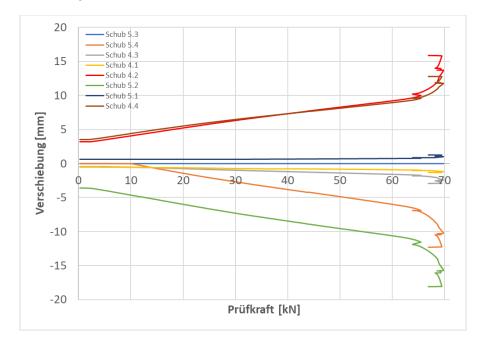


Abbildung 18-37: Längsverschiebung der Doppelwandelemente (Laststufe 70 kN)

18.8.3 Messergebnisse - Modularer Prüfkörper (Pharos II, geschraubt)

Der Traglastversuch wurde mit einer Prüfgeschwindigkeit von 0,1 mm/s durchgeführt. Das in der Abbildung 18-38 gezeigte Kraft-Weg-Diagramm setzt sich aus sieben Einzelmessungen zusammen (Lastrampe 2 bis 8). Die Prüfkraft steigt mit zunehmenden Prüfweg an und fällt nach dem Erreichen einer maximalen Prüfkraft von 140,0 kN gleichmäßig ab. Der Kraftabfall am Kurvenende resultiert aus dem Plattenbeulen im Bereich der höchsten Druckspannungen, siehe Abbildung 18-39, in direkter Nähe zur Einspannvorrichtung.

Der Druckspannungsverlauf im Bereich des Plattenbeulen konnte durch die Messtelle DMS 3.1 erfasst werden und ist in Abbildung 18-40 bis Abbildung 18-42 dargestellt. Die Materialstreckgrenze von 337 N/mm² (Werkstoffkennwerte siehe Kapitel 16.2) wird bei einer Prüflast von ca. 100 kN überschritten.

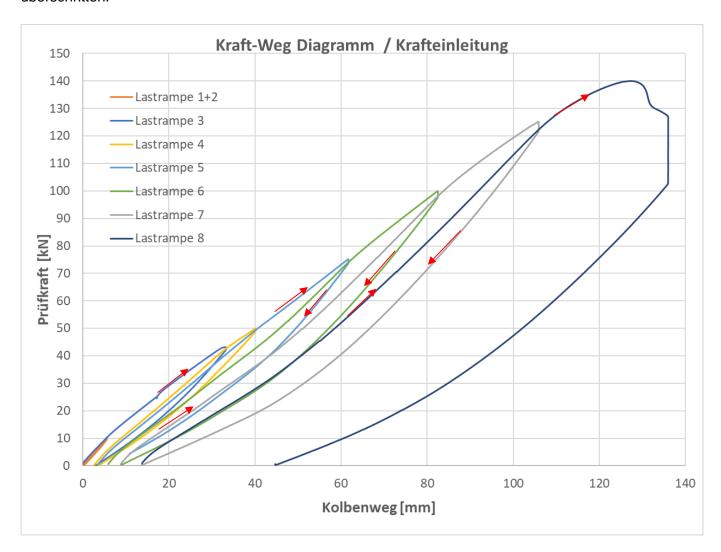


Abbildung 18-38: Kraft-Weg Diagramm für modularen Prüfkörper "Pharos II, geschraubt", gemessen an der Krafteinleitung

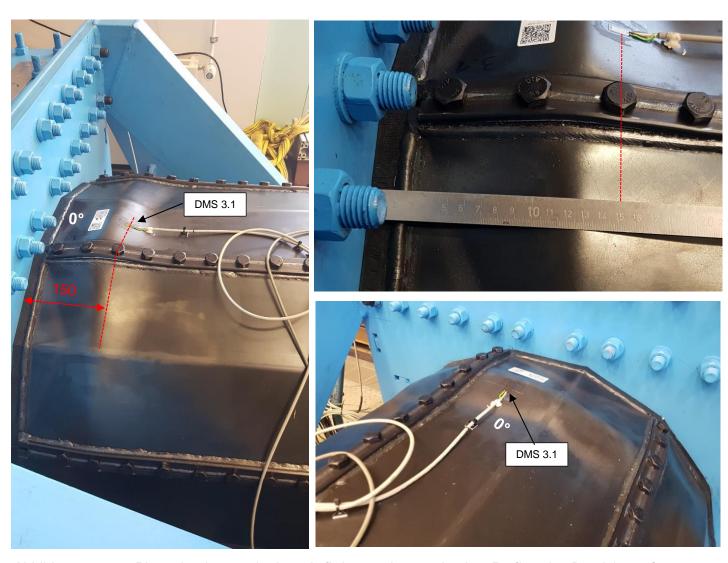


Abbildung 18-39: Plattenbeulen nach dem Aufbringen der maximalen Prüflast im Bereich größter Druckspannungen (DMS3.1), in direkter Nähe zur Einspannvorrichtung

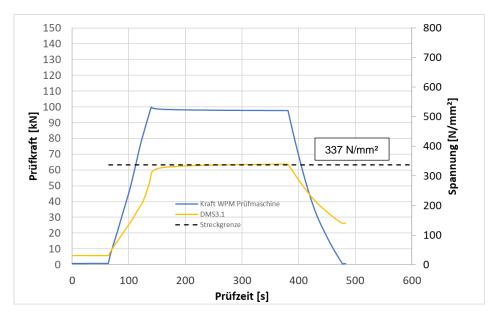


Abbildung 18-40: Druckspannungsverlauf im Messstellenbereich DMS 3.1 und Prüfkraft im zeitlichen Prüfverlauf (Laststufe 100 kN)

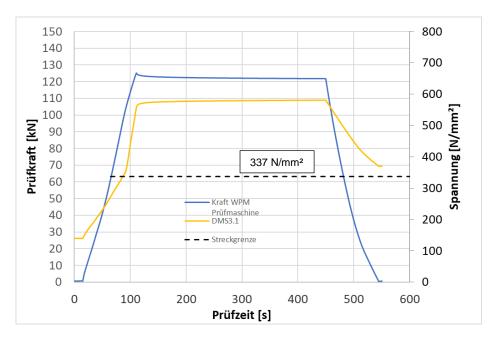


Abbildung 18-41: Druckspannungsverlauf im Messstellenbereich DMS 3.1 und Prüfkraft im zeitlichen Prüfverlauf (Laststufe 125 kN)

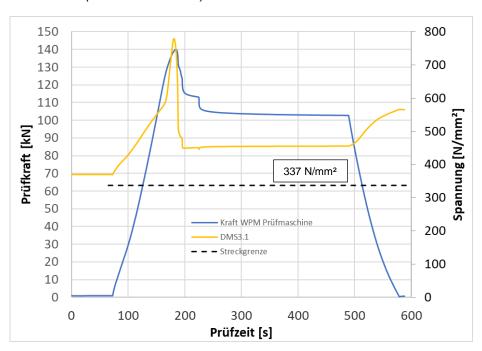


Abbildung 18-42: Druckspannungsverlauf im Messstellenbereich DMS 3.1 und Prüfkraft im zeitlichen Prüfverlauf (Laststufe 150 kN)

18.8.4 Messabweichungen (modularer Prüfkörper, Pharos I)

- Die Messanzeige "DMS 3.2" ist in Laststufe 25 kN und 65 kN teilweise bzw. vollständig ausgefallen, wodurch der Kurvenverlauf nicht vollständig dargestellt ist.
- Der Wegaufnehmer "Schub 5.4" hat einen zu kurzen Messbereich gehabt, wodurch die Wegmessungen mit diesem Sensor nicht vollumfänglich sind.

18.9 Vergleich der Messergebnisse für Traglastversuche

Grenzzustand der Tragfähigkeit:

Die Prüfkörper wurden zunächst mit einer Normalkraft beansprucht, um das Eigengewicht von der Gondel und den weiteren Turmsektionen im Modellmaßstab erfassen zu können. Anschließend wurde eine vertikale Prüfkraft eingeleitet, um sukzessive die Querkraft und das Biegemoment in den Polygonquerschnitten zu steigern. Die messtechnisch ermittelten Traglastkurven werden in Abbildung 18-43 gegenübergestellt.

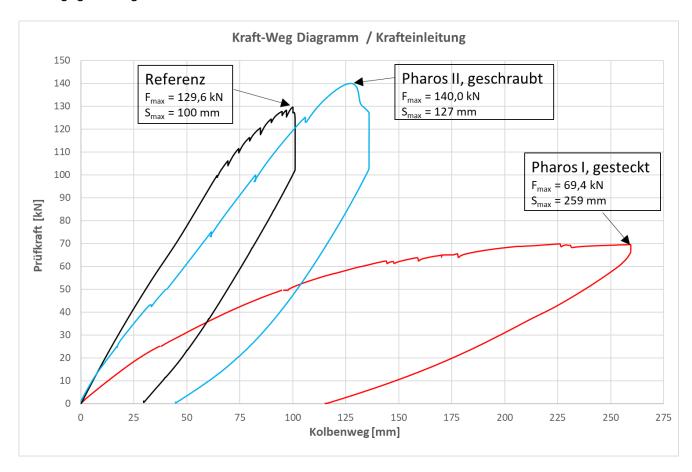


Abbildung 18-43: Vergleich der Traglastkurven für die unterschiedlichen Turmkonstruktionen

Modulare Polygonturmsektionen (Prüfkörper "Pharos I, gesteckt"):

Die Streckgrenze an der Messtelle "DMS6.4" wurde bereits bei einer Prüflast von 30 kN überschritten. An dieser Messstelle wurde das spätere Plattenbeulen beobachtet. Danach konnte der Prüfkörper "Pharos I, gesteckt" noch bis zu einer maximalen Prüfkraft von 69,4 kN belastet werden. Dieser Wert bestimmt den Grenzzustand der Tragfähigkeit. Am Prüfkörper selbst konnten irreversible Verformungen

durch Plattenbeulen und relative Längsverschiebungen zwischen den Doppelwandelementen festgestellt werden.

Die Doppelwandelemente haben sich gegeneinander verschoben, weil die Profilverbinder keinen ausreichenden Reibschluss (Kraftschluss) hatten und sind deshalb als Einzelquerschnitte ohne Verbund zu betrachten. Diese einzelnen Doppelwandelemente bilden keinen geschlossen Polygonquerschnitt und müssen besonders im seitlichen Bereich wesentlich größere Längsschubspannungen aufnehmen als die vollverschweißten Platten vom Referenzprüfkörper, s. Erläuterungen zu den Längsschubspannungen in Kapitel 14. In Tabelle 18-3 sind die Ergebnisse der Traglastversuche gegenübergestellt.

Tabelle 18-3: Vergleich der Traglastversuche

Parameter	Prüfkörper			
	Referenz	Pharos I	Pharos II	
Überschreiten der Streckgrenze (R _{eH} = 337 N/mm²) an DMS	DMS3.1	DMS6.4 /	DMS3.1	
Messtelle / Prüfkraft (Werkstoffkennwerte siehe Kapitel	/119 kN	30 kN	/100 kN	
16.2).	(Beulfeld)	(Beulfeld)	(Beulfeld)	
Hierbei ist zu beachten, dass der DMS nicht im Bereich				
der max. Beulung appliziert werden konnte, weil das				
Auftreten des Beulens nicht genau vorhergesagt werden				
kann!				
Max. Prüfkraft (Traglast)	129,6 kN	69,4 kN	140,0 kN	
Traglast in %	100%	54%	108%	
Auslenkung bei max. Prüfkraft (Traglast)	100 mm	259 mm	127 mm	

Referenzprüfkörper:

Der Referenzprüfkörper zeigte die erste Überschreitung der Streckgrenze im Messfeld DMS 3.1 bei einer Prüfkraft von ca. 119 kN. Danach konnte die Last noch bis zu einer maximalen Traglast von 129,6 kN erhöht werden, bevor der Prüfkörper durch Plattenbeulen im Messbereichsfeld DMS 3.1 versagt hat. Diese Messposition befindet sich in dem Bereich, wo bei einem geschlossenen Querschnitt die höchsten Druckspannungen erwartet wurden.

Aus der Gegenüberstellung der einzelnen Traglastkurven (Abbildung 18-43) lässt sich feststellen, dass die Tragfähigkeit der modularen Polygonturmsektionen (Pharos I, gesteckt) nur 54% vom Referenzprüfkörpers beträgt. Hingegen haben die modifizierten Polygonturmsektionen (Pharos II, geschraubt) mit 108% sogar eine höhere Tragfähigkeit als der geschweißte Referenzprüfkörper.

Gesamtverformung:

Die Gesamtverformung der unterschiedlichen Turmvarianten wird bei einer Prüflast von 50 kN in Abbildung 18-44 verglichen.

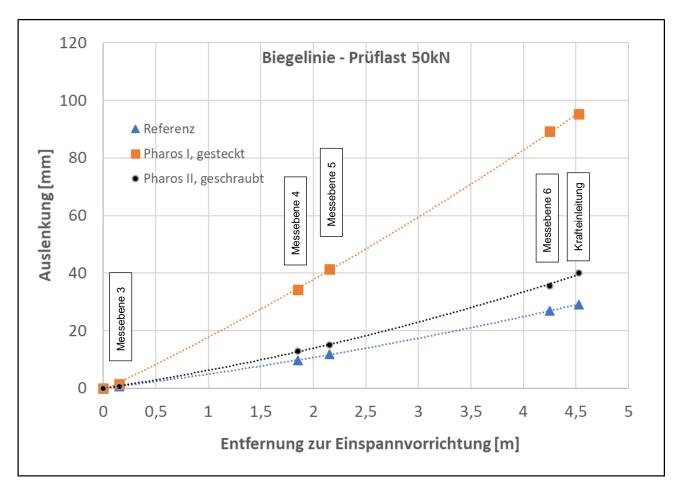


Abbildung 18-44: Vergleich der Verformungen für die unterschiedlichen Turmkonstruktionen Tabelle 18-4: Vergleich der Gesamtverformungen bei einer Prüflast von 50 kN

	Messebene					
	3	4	5	6	Krafteinleitung	
Entfernung zur Einspannvorrichtung [m]	0,15	1,85	2,15	4,25	4,53	
Auslenkung Referenzprüfkörper [mm]	0,54	9,73	11,72	26,98	29,08	
Auslenkung Pharos I, gesteckt [mm]	1,36	34,23	41,33	89,34	95,28	
Auslenkung Pharos II, geschraubt [mm]	0,65	12,92	15,07	35,61	40,12	
Differenz [mm]	0,81	24,50	29,61	62,36	66,20	
Differenz % (Referenz zu Pharos I)	249	352	353	331	328	

Je weiter der Messpunkt zur Einspannung entfernt liegt, desto größer ist die gemessene Auslenkung. Die maximale Auslenkung wurde an der Lasteinleitung gemessen, was auch dem erwarteten Verformungsverhalten eines eingespannten Kragarms mit Einzellast am Kragarmende entspricht. Die maximale Durchbiegung beträgt beim Referenzprüfkörper 29,08 mm und für den Prüfkörper "Pharos I,

gesteckt" 95,28 mm. Die Durchbiegung beim Prüfkörper "Pharos II, geschraubt" liegt mit 40,12 mm näher am Messwert für den Referenzprüfkörper und ist damit etwas biegeweicher einzustufen.

Für die anderen Messebenen (ausgenommen Messebene 3) ist die Differenz zwischen den Auslenkungen auf einem ähnlichen Niveau.

Die Ursache für die geringere Traglast und Biegesteifigkeit des modularen Prüfkörpers "Pharos I, gesteckt" liegt darin begründet, dass die ausgewählten Profilverbinder zwischen den Doppelwandelementen keinen ausreichenden Reibschluss hatten, die eine vollständige Übertragung von Längsschubspannungen ermöglicht hätten. Deshalb ist jedes Doppelwandelement als Einzelquerschnitt ohne kraftschlüssigen Verbund zu den benachbarten Doppelwandelementen zu betrachten. Aufgrund der geringen Schubkraftübertragung über die gesamte Länge der Profilverbinder haben sich die Relativverschiebungen bis zu den Stirnenden der Turmsektionen aufsummiert und sind ursächlich für die beschriebenen Versagensmechanismen an diesen lokalen Positionen. Im Gegensatz dazu konnte beim modularen Prüfkörper "Pharos II, geschraubt" eine Schubkraftübertragung stattfinden, weil entlang der Längskanten Schrauben in regelmäßigen Abständen angeordnet wurden, die einen ausreichenden Scherwiderstand gegen den Längsschub aufgebracht haben.

19 Zusammenfassung und Fazit

Das Forschungsvorhaben "modularer Polygonturm für Windenergieanlagen" wurde im Rahmen des EKSH-Förderprogramms "HWT Energie und Klimaschutz" vom 01.01.2020 bis zum 30.09.2022 in Kooperation mit der Firma Hoesch Schwerter Profile GmbH durchgeführt.

Während der Laufzeit des Forschungsvorhabens wurde ein modulares Baukastenprinzip für Türme von Windenergieanlagen entwickelt, um noch größere Bauwerkshöhen realisieren zu können. Dafür ist eine Endmontage am jeweiligen Standort erforderlich, um größere Turmfußabmessungen ermöglichen zu können. Insofern wurden für die Turmsektionen Doppelwandelemente entworfen, die auf der Baustelle an ihren Längskanten mit Profilstäben und Formstücken anstelle von Schraub- und Schweißverbindungen verbunden werden sollen. Durch diese innovative Verbindungstechnik und die längsorientierte Fertigung von ebenen Wandelementen sollen auch Umformprozesse im Werk eingespart werden, die bislang bei den rohrförmigen Stahltürmen erforderlich sind.

Nach einer Marktrecherche (Arbeitspaket 1) wurde eine fiktive Onshore-Windenergieanlage mit 200 m Nabenhöhe und 10 MW Nennleistung als Referenzkonfiguration für die zukünftigen Anlagenklassen angenommen (Arbeitspaket 2). Im Vergleich zu den klassischen Stahlrohrtürmen wurde dafür ein modularer Polygonturm konzipiert und für relevante Lastfälle vordimensioniert.

Innerhalb des Forschungsvorhabens wurde der Grenzzustand der Tragfähigkeit analysiert und mit einer vollverschweißten Referenzgeometrie verglichen. Erste analytische Ansätze für die Bemessung solcher Konstruktionen zeigten auf, welche Traglasten zu erwarten sind (Arbeitspaket 3). Mit Hilfe der Finiten-Element-Methode wurden anschließend numerische Simulationen durchgeführt (Arbeitspaket 4), um die Versagensmechanismen der modularen Polygonturm-sektionen, wie z.B. Plattenbeulen oder Längsverschub analysieren zu können.

Neben den fertigungstechnischen Aspekten wurde auch ein Montagekonzept für die wesentlichen Arbeitsschritte auf der Baustelle entwickelt (Arbeitspaket 5).

Die numerischen Simulationen vom Arbeitspaket 4 dienten auch zur Vorauslegung der Prüfköper, die im Modellmaßstab getestet werden sollten. Für die Traglastversuche mussten zunächst die Bauteile für die Lasteinleitung und die Einspannvorrichtung im Festigkeitslabor konstruiert und gefertigt werden. Anschließend folgten die experimentellen Untersuchungen (Arbeitspaket 6) am Referenzprüfkörper (vollverschweißt), am modularen Prüfkörper "Pharos I" (gesteckt) und am modularen Prüfkörper "Pharos II" (geschraubt). Die Prüfkörper wurden zunächst mit einer Normalkraft beansprucht, um das Eigengewicht von der Gondel und den weiteren Turmsektionen im Modellmaßstab erfassen zu können. Anschließend wurde eine vertikale Prüfkraft eingeleitet, um sukzessive die Querkraft und das Biegemoment in den Polygonquerschnitten zu steigern. Der Referenzprüfkörper erreichte eine Traglast von 129,6 kN bevor Plattenbeulen eintrat. Im Gegensatz dazu erreichten die modularen Polygonturmsektionen (Pharos I, gesteckt) nur 54% der Traglast des Referenzprüfkörpers. Die Ursache

für die geringere Traglast und Biegesteifigkeit des modularen Prüfkörpers "Pharos I" liegt darin begründet, dass die ausgewählten Profilverbinder zwischen den Doppelwandelementen keinen ausreichenden Kraftschluss hatten, die eine vollständige Übertragung von Längsschubspannungen ermöglicht hätten. Deshalb ist jedes Doppelwandelement als Einzelguerschnitt ohne kraftschlüssigen Verbund zu den benachbarten Doppelwandelementen zu betrachten. Aufgrund der geringen Schubkraftübertragung über die gesamte Länge der Profilverbinder haben Relativverschiebungen bis zu den Stirnenden der Turmsektionen aufsummiert und sind ursächlich für die beschriebenen Versagensmechanismen an diesen lokalen Positionen. Im Gegensatz dazu konnte beim modularen Prüfkörper "Pharos II" eine Schubkraftübertragung stattfinden, weil entlang der Längskanten Schrauben in regelmäßigen Abständen angeordnet wurden, die einen ausreichenden Scherwiderstand den Längsschub aufgebracht haben. Diese modifizierten gegen Polygonturmsektionen (Pharos II, geschraubt) haben mit einer Traglast von 140 kN sogar eine um 8% höhere Tragfähigkeit als der geschweißte Referenzprüfkörper erreicht. Ein Grund für die Traglaststeigerung sind die längsorientierten Formstücke und Profilstäbe, die als eine Art Längssteife fungierten und ein Plattenbeulen hinauszögerten.

Als Fazit aus den numerischen und experimentellen Untersuchungen an den modularen Polygonturmsektionen für Windenergieanlagen kann festgehalten werden, dass die Formstücke und Profilstäbe allein nicht ausreichend sind, um an den Längskanten der Platten einen Form- und Kraftschluss sicherzustellen. Gegen den Längsschub zwischen den Platten ist die Reibkraft allein nicht ausreichend und zusätzliche Scherwiderstände müssen vorgesehen werden. Als Alternative zu den zahlreichen Schrauben wäre eine im Werk vorbereitete Verzahnung an den Längskanten der Platten denkbar, die über ein Formstück in Position gehalten werden, sodass eine kontinuierliche Übertragung der Längsschubkräfte sichergestellt wird. Da solche Verbindungselemente gleichzeitig als Beulsteifen fungieren, sind bei diesen modifizierten Polygonturmsektionen sogar höhere Traglasten möglich als bei der konventionellen Bauweise als Stahlrohrturm.

20 Literatur

- [1] e.V., B. W.: Turm und MastBWE e.V, 2020. https://www.wind-energie.de/themen/anlagentechnik/konstruktiver-aufbau/turm-und-mast/, abgerufen am: 18.03.2020
- [2] Verification of stress for tower sections of an offshore wind turbine. ÜB_02-stresses-tower-sections Rev.00, Prof. Dr.-Ing. Keindorf, C.
- [3] EP1606514B1: Patent, Vestas
- [4] Schneider u. Albert: Bautabelle für Ingenieure. mit Berechnungshinweisen und Beispielen. Köln: Bundesanzeiger Verlag GmbH 2016
- [5] keystonetowersystems.com: In-Field Keystone Tower Systems, 2020. http://keystonetowersystems.com/in-field-2/, abgerufen am: 25.03.2020
- [6] DE10339438A1: Patent, Tower for a wind turbine
- [7] DE102013221681A1: Patent, Adapter for a hybrid tower of a wind turbine
- [8] US 8,316,615 B2: Patent, GeneralElectric
- [9] DE 19832921 A1: Patent, Turmkonstruktion, insbesondere für Windkraftanlagen
- [10] WO2011147478A: Patent, Siemens
- [11] Modularer Polygonturm für Windenergieanlagen. EKSH-Förderprogramm "HWT Energie und Klimaschutz", Prof. Dr. Christian Keindorf, 2019
- [12] Konstruktionsrichtlinie: 2012-05. (I-1-1) Schiffskörper
- [13] Reinke, T. C.: Tragverhalten von biegebeanspruchten Stahlmasten mit polygonalen Querschnitten, Fakultät für Bauingenieur-, Geo und Umweltwissenschaften Dissertation. Karlsruher Institut für Technologie (KIT)
- [14] Torben, B., Falco, I., Tiara, H. u. Alexander, L.: Load report. Pre-design Optimus200 Group: Loads and Dynamics, Hochschule Flensburg/Fachhochschule Kiel. Flensburg/Kiel 2018
- [15] DIN EN 10025-1:2005-02, Warmgewalzte Erzeugnisse aus Baustählen_- Teil_1: Allgemeine technische Lieferbedingungen; Deutsche Fassung EN_10025-1:2004
- [16] 2015-11. VDI 2230 Blatt 1
- [17] Illgner, K. H. u. Esser, J.: Schrauben Vademecum. Bramsche: Rasch 2001
- [18] Petersen, C.: Stahlbau. Wiesbaden: Springer Fachmedien Wiesbaden 2013
- [19] P. Schaumann, M. Seidel: Zur Bestimmung der Grenztragfähigkeit von Verbindungen mit planmäßig auf Zug beanspruchten Schrauben. Bauingenieur 2000 75, S. 637–645
- [20] Herbert Schmidt, M. N.: Zum elastostatischen Tragverhalten exzentrisch gezogener L-Stöße mit vorgespannten Schrauben. Stahlbau (1997) 3, S. 163–168
- [21] Prof. Dr. Christian Keindorf: Ring flange connection with pretensioned bolts (ULS). ÜB_01_ring_flange_ULS, S. 1–10
- [22] Tim Bülow: Master-Thesis, Untersuchung von Polygontürmen für Windenergieanlagen, FH-Kiel, 2020
- [23] DIN EN 1993-1-5:2017-07, Eurocode 3 Bemessung und Konstruktion von Stahlbauten Teil 1-5: Plattenförmige Bauteile
- [24] DIN EN 1993-1-6: 2017-07, Eurocode 3 Bemessung und Konstruktion von Stahlbauten Teil 1-6: Festigkeit und Stabilität von Schalen
- [25] DIN EN 1993-1-4:2015-10, Eurocode 3: Bemessung und Konstruktion von Stahlbauten Teil 1-4: Allgemeine Bemessungsregeln Ergänzende Regeln zur Anwendung von nichtrostenden Stählen
- [26] VDI2230: VDI-Richtlinie, Systematische Berechnung hochbeanspruchter Schraubenverbindungen

Anhang 1: Zugprüfung an Blechproben, gemäß ISO 527-4	(2 Seiten)
Anhang 2: Messkanalbelegung für Referenzprüfköper	(1 Seite)
Anhang 3: Messkanalbelegung für modularen Prüfkörper (Pharos I, gesteckt)	(2 Seiten)
Anhang 4: Messkanalbelegung für modularen Prüfkörper (Pharos II, geschraubt)	(2 Seiten)

Zugprüfung an Blechproben gemäß ISO 527-4



Institut für Werkstoffe und Oberflächen

Prof. Dr.-Ing Jana Schloesser Grenzstr. 3, 24149 Kiel, Germany Tel. +49 (0)431 210 2775 Fax: +49 (0)431 210 62774 E-mail: jana.schloesser@fh-kiel.de

Zugprüfung ISO 527-4/3/2

Die Proben wurden vor der Prüfung länger als 16 Stunden beim Normklima nach ISO 527-1, Abschnitt 9.1 gelagert.

Probenbezeichnung: Zugprobe mit Spannkopf

Zeichnungsnummer:

Fehler der Messlänge beträgt 0,2% ; Fehler der Kraftwerte beträgt 0,5%

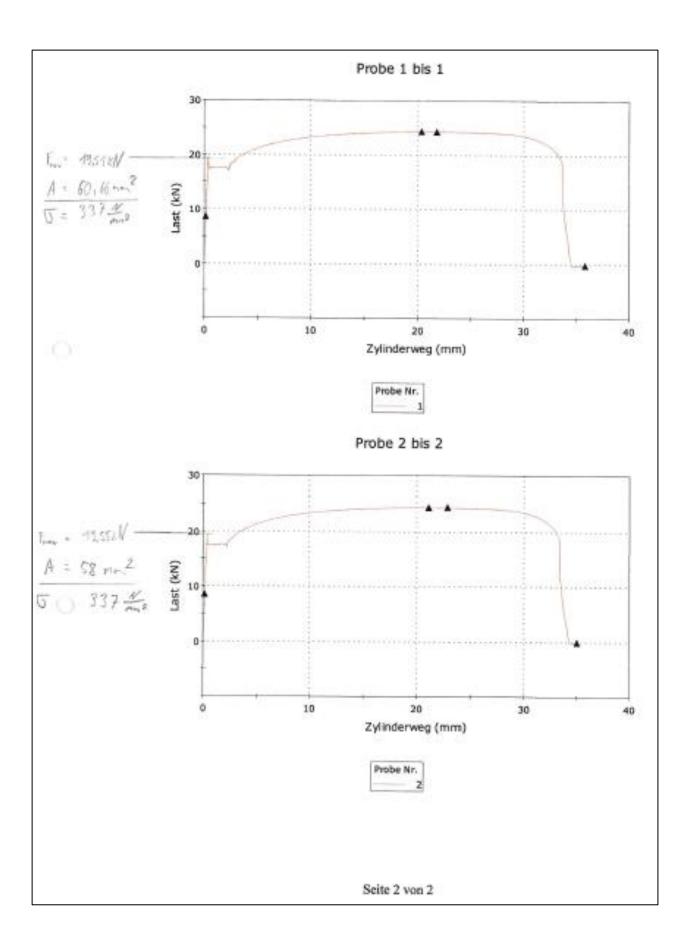
MW	1 2	Bediener Dietze Dietze	(mm) 1,00 1,00 1,00	MW Breite (mm) 20,00 20,00 20,00	MW Dicke (mm) 3,03 2,90 2,96	A0 (mm^2) 60,60 58,00 59,30	Rm (MPa) 401,027 421,881 411,454	1000
		Bemerkung		lastizitāts-Mod (MPa)	ul	Rp 0,2 (MPa)		
	1	<keine></keine>		2028,39171		143,19613		
	2	<keine></keine>		2097,70138		149,08172		
MW				2063,04654		146,13893		

September 2022

Fmax

(kN) 24,340 24,523 24,432

Seite 1 von 2



 ${\it Messkanalbelegung\ am\ Messverst\"{a}rker\ (MGC\ PLUS)_f\"{u}r\ den\ Referenzpr\"{u}fk\"{o}rper}$

	Einsc	nub #04		Einschub #01			
Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker	Sensor	Messkanal	AP801S6	
Messebene 4, DMS 4.1	CH1_4_1	AP815i ·8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken		Weg, Messebene 3	CH1_1_1	AF80156	
Messebene 5 DMS 5.1	CH1_4_2		-K1	Weg, Messebene 4	CH1_1_2	(B)	
Messebene 5 DMS 5.2	CH1_4_3	1 14		Weg, Messebene 5	CH1_1_3	· ·	
Messebene 4, DMS 4.2	CH1_4_4	- 13		Weg, Messebene 6	CH1_1_4	(i) •	
Messebene 6, DMS 6.4	CH1_4_5	- 1					
Messebene 6, DMS 6.3	CH1_4_6	1 1 25	К2			(II)	
Messebene 6, DMS 6.2	CH1_4_7	- 13					
Messebene 6, DMS 6.1	CH1 4 8						

iviessepene 6, Divis 6.1	ICHI 4 6		
	Einscl	hub #08	
Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker
Ebene 4_3, DMS 4_3.1	CH1_8_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken	
Ebene 4_3, DMS 4_3.2	CH1_8_2	• • • • • • • • • • • • • • • • • • •	K6 / Anschlussbox
	CH1_8_3	00000000	(Kanal 5/6/7/8)
Ebene 4_3, DMS 4_3.4	CH1_8_4	13 25 _	
	CH1_8_5	1 000000	
	CH1_8_6	88	frei
	CH1_8_7	13	
	CH1_8_8		

	Einschub #09				Einsc	chub #06	
Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker	Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker
DMS 4.4	CH1_9_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken		Messhülse, DMS #1	CH1_6_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken	
DMS 5.4	CH1_9_2	1	-K5	Messhülse, DMS #2	CH1_6_2	<u> </u>	-K3
DMS 5.3	CH1_9_3	1 14	-	Messhülse, DMS #3	CH1_6_3	1 14	_
DMS 4.3	CH1_9_4	25		Messhülse, DMS #4	CH1_6_4	13 25	
DMS 1.1	CH1_9_5	1	_	Ebene 3, DMS 3.3	CH1_6_5		-
DMS 2.1	CH1_9_6	000000000000000000000000000000000000000	-K4	Ebene 3, DMS 3.4	CH1_6_6	1	Anschlussbox
DMS 3.1	CH1_9_7	25	_	Ebene 1, DMS 1.1b	CH1_6_7	-	-
DMS 3.2	CH1_9_8			Ebene 3, DMS 3.3b	CH1_6_8	6	

Messkanalbelegung am Messverstärker (MGC PLUS)_für Pharos I, gesteckt

	Einsc	hub #04						
Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker	Sensor	Messkanal	AP801 S6 (16V Speisespannung)		
Ebene 6, DMS 6.4	CH1_4_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken		Weg, Ebene 3	CH1_1_1	APROLISE		
Ebene 6, DMS 6.3	CH1_4_2	-	K3	Weg, Ebene 4	CH1_1_2	(III)		
Ebene 6, DMS 6.2	CH1_4_3	1 0000	1	Weg, Ebene 5	CH1_1_3	(B)*		
Ebene 6, DMS 6.1	CH1_4_4	- 13		Weg, Ebene 6 WayCon LAH-G105,	CH1_1_4	**		
Ebene 4, DMS 4.1	CH1_4_5	- 1 800 14	1	Laser 40-60mm	CH1_1_5			
Ebene 5, DMS 5.1	CH1_4_6	-	K2	(Eurosensor 150 POP)	CH1_1_6	⊕, ⊕•		
Ebene 4, DMS 4.3	CH1_4_7	- 13 88 25	1	(Eurosensor 150 POP) Schub	CH1_1_7			
Ebene 4, DMS 4.4	CH1_4_8	6		(Eurosensor 150 POP)	CH1_1_8			

	Einschub #06				Einsc	hub #05	
Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker	Sensor	Messkanal	AP01	Sub-D Stecker
Ebene 4, DMS 4.2	CH1_6_1	AP815i · 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken			CH1_6_1		
Ebene 5, DMS 5.4	CH1_6_2		K4		CH1_6_2		
Ebene 5, DMS 5.3	CH1_6_3	14	1.4		CH1_6_3		-
Ebene 5, DMS 5.2 Ebene 3, DMS 3.3	CH1_6_4 CH1_6_5	25			CH1_6_4	AP01i AP14 AP455i	
Ebene 3, DMS 3.11 Ebene 3, DMS 3.3	CH1_6_6 CH1_6_7	13	K5	Schub, (HBM W20TK ±20mm)	CH1_6_5		
Ebene 3, DMS 3.4	CH1_6_7					1 9 9 15	

	Einsch	nub #09			Einsc	hub #08
Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker	Sensor	Messkanal	Sub-D Stecker
Längs DMS	CH1_9_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken		Messhülse, DMS #1	CH1_8_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken
"defekt"	CH1_9_2		Anschlussbox,	Messhülse, DMS #2	CH1_8_2	
"frei" Quer DMS	CH1_9_3 CH1_9_4	1 1 14	(Kanal 1-4)	Messhülse, DMS #3 Messhülse, DMS #4	CH1_8_3 CH1_8_4	14
Ebene 3, DMS 3.2	CH1_9_5 CH1_9_6	1 0000	Anschlussbox,		CH1_8_5 CH1_8_6	11 14
Ebene 3, DMS 3.111 "defekt"	CH1_9_7 CH1_9_8	13	(Kanal 5-8)		CH1_8_7	13

	Einschub #05	(MGC #AB22A)		Einschub #04 (MGC #AB22A)			
Sensor	Messkanal	AP801 S6 (16V Speisespannung)	Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker	
Schub 4.1	5_1			CH1_6_1	AP815i · 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken		
Schub 4.2	5_2	<u></u>		CH1_6_2		_	
Schub 5.2	5_3	(II) •		CH1_6_3	13	-	
Schub 5.1	5_4	1		CH1_6_4	13		
	5_5	(B)*			1 00000		
	5_6	(III)	Schub 3.3, (HBM WA 50)	CH1_6_5	1 (000) 14 (000) 15 (
	5_7				33		
Schub 4.4	5_8						

	Einschub #03	(MGC #AB22A)			Einschub #0	2 (MGC #AB22A)	
Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker	Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker
	CH1_3_1	8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken	_		CH1_2_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken	
	CH1_3_2		<u> </u>		CH1_2_2	○	-
	CH1_3_3	1 14	<u> </u>		CH1_2_3	1 2000000	
	CH1_3_4	13 25			CH1_2_4	25	
		1 3 14 _	-	Ebene 3, DMS 3.113	CH1_2_5	1	-
Weg-WPM	CH1_3_5	900000	<u> </u>	Ebene 3, DMS 3.112	CH1_2_6	13	-
		13	-	Ebene 3, DMS 3.114	CH1_2_7	13	_
		®		Ebene 3, DMS 3.115	CH1_2_8	®	

 ${\it Messkanalbelegung\ am\ Messverst\"{a}rker\ (MGC\ PLUS)_f\"{u}r\ Pharos\ II,\ geschraubt}$

Einschub #04				Einschub #01			
Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker	Sensor	Messkanal	AP801 S6 (16V Speisespannung)	
Ebene 6, DMS 6.4	CH1_4_1	AP815i · 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken		Weg-Laser, Ebene 3	CH1_1_1	APPEN 156	
Ebene 6, DMS 6.3	CH1_4_2		-K3	Weg-Laser, Ebene 4	CH1_1_2	(B)	
Ebene 6, DMS 6.2	CH1_4_3	1 000		Weg-Laser, Ebene 5	CH1_1_3		
Ebene 6, DMS 6.1	CH1_4_4	- 13		Weg-Laser, Ebene 6	CH1_1_4	(II) •	
Ebene 4, DMS 4.1	CH1_4_5	_ 1 8 14 _		WayCon LAH-G105, Laser 40-60mm	CH1_1_5		
Ebene 5, DMS 5.4	CH1_4_6	999999999999999999999999999999999999999	K2	Schub 5.3 (Eurosensor 150 POP)	CH1_1_6	(II) *	
Ebene 4, DMS 4.3	CH1_4_7	13		Schub (Eurosensor 150 POP)	CH1_1_7		
Ebene 4, DMS 4.4	CH1_4_8	6		(Eurosensor 150 POP)	CH1_1_8		

Einschub #06				Einschub #05			
Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker	Sensor	Messkanal	AP01	Sub-D Stecker
Ebene 5, DMS 5.1	CH1_6_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken			CH1_6_1		-
Ebene 5, DMS 5.2	CH1_6_2		-K4		CH1_6_2		
Ebene 5, DMS 5.3	CH1_6_3	1 000000			CH1_6_3		-
Ebene 4, DMS 4.2	CH1_6_4	13			CH1_6_4		
Ebene 3, DMS 3.1	CH1_6_5	1 0000				AP01i AP14 AP455i	
Ebene 3, DMS 3.2	CH1_6_6	- 000 000 000 000 000	K5	Schub 4-3,	CH1 6 5		
Ebene 3, DMS 3.3	CH1_6_7	13 25		(HBM W10TK ±10mm)	_ -	1 9	
Ebene 3, DMS 3.4	CH1_6_8					8 15	

Einschub #09				Einschub #08			
Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker	Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker
Messhülse, DMS #1	CH1_9_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken			CH1_8_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken	
Messhülse, DMS #2	CH1_9_2		K1		CH1_8_2		Hardware nicht erkannt!
Messhülse, DMS #3	CH1_9_3	1 14			CH1_8_3	1 14	- Critarine:
Messhülse, DMS #4	CH1_9_4	13 25			CH1_8_4	13 25	
	CH1_9_5	1 0000			CH1_8_5	1 14	
	CH1_9_6	00000			CH1_8_6		
	CH1_9_7	13			CH1_8_7	13 25	
	CH1_9_8				CH1_8_8	© -	

Einschub #05 (MGC #AB22A)				Einschub #04 (MGC #AB22A)				
Sensor	Messkanal	AP801 S6 (16V Speisespann	lung) Sensor	Messkanal	AP 01	Sub-D Stecker		
Schub 4-4	5_1	AP80156		CH1_6_1				
Schub 4-2	5_2	<u></u>		CH1_6_2				
Schub	5_3	(B)		CH1_6_3				
Schub	5_4	*		CH1_6_4				
	5_5	- · ·			AP01i AP14 AP455i			
	5_6	(B)	Schub 5-1, (HBM WA 50)	CH1_6_5				
	5_7				9			
Schub 4.4	5_8							

Einschub #03 (MGC #AB22A)				Einschub #02 (MGC #AB22A)			
Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker	Sensor	Messkanal		Sub-D Stecker
	CH1_3_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder Vollbrücken	1		CH1_2_1	AP815i 8 DMS-Viertel-, Halb- oder _ Vollbrücken	_
	CH1_3_2	-	1		CH1_2_2	- O	-
	CH1_3_3	1 14	1		CH1_2_3	14	-
	CH1_3_4	13			CH1_2_4	25	
		1 800 14			CH1_2_5	1 1 14 -	_
Weg-WPM	CH1_3_5	999000	<u> </u>		CH1_2_6	9999999	-
		13 888 25	1		CH1_2_7	13 88 25	
		6			CH1_2_8	©	