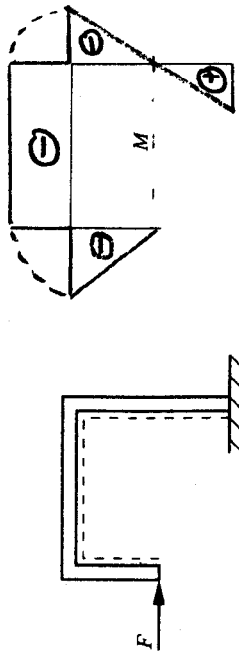


Kurzfragen

1. (2 Punkte) Geben Sie die Maßeinheiten folgender Größen in den Einheiten l, N und m bzw. Vielfachen davon an.

Polares Flächenträgheitsmoment I_p	m^4
Torsionsmoment M_T	Nm
Schubspannung τ	N/m^2
Gleitwinkel γ	1

2. (1 Punkt) Ein Rahmentragwerk ist wie skizziert durch eine horizontale Einzelkraft F belastet. Ziehen Sie die Momentenfläche M über den Rahmen qualitativ auf. Vorzeichen sind anzugeben. Orientieren Sie sich dazu an der strichlierten Linie!



3. (2 Punkte) Der skizzierte Kreisbogensträger ist an einem Ende fest eingespannt und wird an seinem anderen Ende durch eine horizontale Einzelkraft F beansprucht. Wie groß sind Normalkraft und Schnittmoment bei einem Winkel $\varphi = 30^\circ$? Gegeben: $R, F, \sin 30^\circ = \frac{1}{2}, \cos 30^\circ = \frac{\sqrt{3}}{2}$



$$N(\varphi = 30^\circ) = -\frac{F}{2}$$

$$M(\varphi = 30^\circ) = -\frac{F}{2} \cdot R$$

4. (1 Punkt) Ein Stab der Länge ℓ und Querschnittsfläche A , welcher zunächst ohne Vorspannung zwischen zwei starren Wänden gelagert ist, wird anschließend gleichförmig um ΔT erwärmt. Wie groß sind die Spannungen in dem Stab? Gegeben: $E, A, \alpha_T, \ell, \Delta T$

$$\sigma = -E \alpha_T \Delta T$$

5. (1 Punkt) Der skizzierte symmetrische Querschnitt besteht aus einem Rechteck mit kreisförmigem Ausschnitt in der Rechteckmitte. Geben Sie das axiale Flächenträgheitsmoment bezüglich der Schwerachse z an! Gegeben: b, h, r

$$I_{zz} = \frac{1}{12} h b^3 - \frac{\pi r^4}{4}$$

Hinweis: Für einen Kreis vom Radius r beträgt das Flächenträgheitsmoment bezüglich der z -Achse $I_{zz}^{Kreis} = \frac{\pi}{4} r^4$.

6. (1 Punkt) Kreuzen Sie die für Stahl typischen Materialkennwerte an!

Elastizitätsmodul E 20 GPa 200 GPa 2000 GPa

Querkontraktionszahl ν 3 -0,3 0,3

Ausdehnungskoeffizient α_T $12 \cdot 10^{-3} \frac{1}{K}$ $1,2 \cdot 10^{-5} \frac{1}{K}$ $1,2 \cdot 10^{-6} \frac{1}{K}$

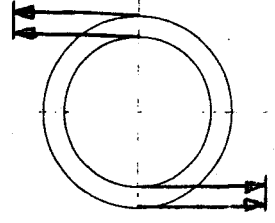
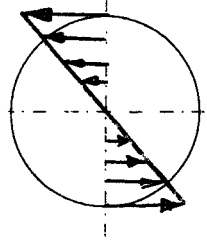
7. (2 Punkte) Der skizzierte Träger mit kreisförmigen Querschnitt ist an seinem rechten Ende durch ein Torsionsmoment M_T belastet. Gegeben: M_T, ℓ, I_P, G



- (a) Wie groß ist der Verdrehwinkel φ an der Stelle $x = \ell$?

$$\varphi(x = \ell) = \frac{M_T \cdot \ell}{G \cdot I_P}$$

- (b) Skizzieren Sie qualitativ den Verlauf der Schubspannungen τ über den Kreisquerschnitt. Geben Sie zudem den Verlauf der Schubspannungen im Falle eines dünnwandigen Rohrquerschnitts an, wenn die Theorie dünnwandiger Hohlprofile vorausgesetzt wird.



Vollkreisquerschnitt

Dünnwandiger Rohrquerschnitt

Aufgabe 1:

(a) $EJW^{IV}(x) = q(x)$ mit $q(x) = -\frac{q_0}{l}x + q_0$

$EJW^{IV}(x) = -\frac{q_0}{l}x + q_0$

$EJW'''(x) = -\frac{q_0}{l}x^2 + q_0x + C_1$

$EJW''(x) = -\frac{q_0}{2l}x^3 + q_0\frac{x^2}{2} + C_1x + C_2$

$EJW'(x) = -\frac{q_0}{6l}x^4 + q_0\frac{x^3}{6} + C_1\frac{x^2}{2} + C_2x + C_3$

$EJW(x) = -\frac{q_0}{120l}x^5 + q_0\frac{x^4}{24} + C_1\frac{x^3}{6} + C_2\frac{x^2}{2} + C_3x + C_4$

(b) Geometrische Randbedingungen: $I W(x=0) = 0$

$II W'(x=0) = 0$

Physikalische Randbedingungen: $III M(l) = H_0$

$IV Q(l) = 0$



Mit $M(x) = -EJW''(x)$ und $Q(x) = -EJW'''(x)$ folgen

aus III_A und IV_A : $III_B - EJW''(l) = H_0$

$IV_B - EJW'''(l) = 0 \Rightarrow W'''(l) = 0$

(c) Berechnung der Integrationskonstanten:

aus $I \Rightarrow C_4 = 0$ aus $II_B \Rightarrow -\frac{q_0}{l}\frac{l^2}{2} + q_0 \cdot l + C_1 = 0$

aus $II \Rightarrow C_3 = 0 \Rightarrow C_1 = -\frac{1}{2}q_0l$

aus $III_B \Rightarrow \frac{q_0l^3}{6} - q_0\frac{l^2}{2} + \frac{1}{2}q_0l^2 - C_2 = H_0$

$\Rightarrow C_2 = +\frac{1}{6}q_0l^2 - H_0$

(d) Ableitung bei $x=l$: $W(x=l) = \frac{1}{EJ} \left(-\frac{q_0}{120}l^5 + \frac{q_0}{24}l^4 - \frac{1}{2}q_0\frac{l^3}{6} + \frac{1}{2}q_0\frac{l^2}{2} + \frac{1}{2}q_0l^2 - H_0 \right)$

$W(x=l) = \frac{q_0l^4}{30EJ} - \frac{H_0l^2}{2EJ}$

(e) Ankerkraft: $Q(x) = -EJW'''(x) = \frac{q_0}{2}x^2 - q_0x + \frac{1}{2}q_0l$

(f) Neigung: $W'(x) = \frac{1}{EJ} \left[-\frac{q_0}{24}x^4 + q_0\frac{x^3}{6} - \frac{1}{2}q_0\frac{x^2}{2} + \frac{1}{2}q_0l^2 - H_0x \right]$
 Forderung: $W'(l) = 0 \Rightarrow H_0 = \frac{1}{23}q_0l^2$

Aufgabe 3:

(a) Auswertung der GGB nach Theorem 1. Ordnung



$\sum M^A = 0$

$\Rightarrow -F \cdot a + S_2 \cdot 2a - S_1 \cdot 4a = 0 \quad (1)$

$\sum F_x = 0$

$\Rightarrow -S_1 + F - S_2 + S_3 = 0 \quad (2)$

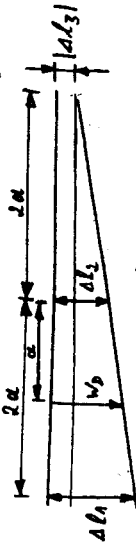
(b) Momentenflüsse: $S_1 = E_1 A_1 \frac{\Delta l_1}{l_1}$

Hier: $S_1 = E_1 A_1 \frac{\Delta l_1}{l_1}$ bzw. $\Delta l_1 = \frac{S_1 \cdot l}{E_1 A_1} \quad (3)$

$S_2 = E_2 A_2 \frac{\Delta l_2}{l_2} \quad (4)$

$S_3 = E_3 A_3 \frac{\Delta l_3}{l_3} \quad (5)$

(c) Geometrische Verträglichkeitsbedingung (Verwölbungsplan):



Strukturbedg: $\frac{\Delta l_1 - |\Delta l_2|}{4a} = \frac{\Delta l_2 - |\Delta l_3|}{2a} \Rightarrow \Delta l_2 = \frac{1}{2}(\Delta l_1 + |\Delta l_3|)$

mit $|\Delta l_3| = -\Delta l_3$

$\Rightarrow \Delta l_2 = \frac{1}{2}(\Delta l_1 - \Delta l_3) \quad (6)$
 mit Multiplikation mit $2E_1 A_1 \frac{1}{l_1}$

$\Rightarrow \frac{2E_1 A_1}{E_2 A_2} \cdot S_2 = S_1 - \frac{1}{2} S_3 \quad (7)$

aus (1) $\Rightarrow S_2 = 2S_3 + \frac{F}{2} \quad (8)$

aus (2) $\Rightarrow S_2 = -S_1 + S_3 + F \quad (9)$

$\Rightarrow S_2 \left[\frac{2E_1 A_1}{E_2 A_2} - \frac{1}{2} + 1 \right] = -\frac{F}{2} + F \Rightarrow S_2 = \frac{4}{2} \frac{7E_2 A_2}{8E_1 A_1 + 3E_2 A_2} F \quad (10)$

aus (10) in (8) $\Rightarrow S_3 = \frac{1}{4} \frac{7E_2 A_2}{8E_1 A_1 + 3E_2 A_2} F - \frac{1}{4} F = \frac{1}{4} \frac{4E_2 A_2 - 8E_1 A_1}{8E_1 A_1 + 3E_2 A_2} F = \frac{E_2 A_2 - 2E_1 A_1}{8E_1 A_1 + 3E_2 A_2} F \quad (11)$

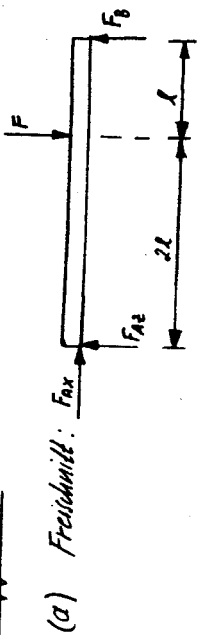
aus (10) in (9) $\Rightarrow S_1 = \frac{6E_1 A_1 + \frac{1}{2} E_2 A_2}{8E_1 A_1 + 3E_2 A_2} F \quad (12)$

Stützverschiebung:
 $\frac{\Delta l_2 - |\Delta l_3|}{2a} = \frac{W_B - \Delta l_3}{2a}$

$\Rightarrow W_B = \frac{1}{2} [3a\Delta l_2 + \Delta l_3] = \frac{1}{4} \frac{19E_2 A_2}{8E_1 A_1 + 3E_2 A_2} F \cdot l$

$\Rightarrow \Delta l_2 = \frac{7F \cdot l}{2(8E_1 A_1 + 3E_2 A_2)}$

Aufgabe 2:



(a) Freischnitt:

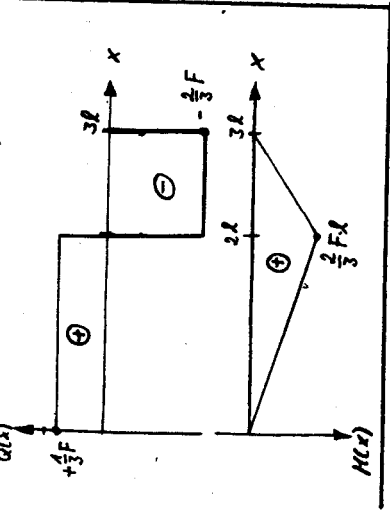
Gleichgewichtsbedingungen: $\sum M^{(A)} = 0 \Rightarrow F_B \cdot 3l - F \cdot 2l = 0$

$F_B = \frac{2}{3} F$

$\sum F_z = 0 \Rightarrow F_{Az} + F_B - F = 0$

$F_{Az} = F - F_B = \frac{1}{3} F$

Querkraft- und Momentenfläche:



(b) Erweitertes Tabellenverfahren:

Teilfläche	\bar{z}_{Si}	A_i	$\bar{z}_{Si} \cdot A_i$	$a_i = \bar{z}_{Si} - \bar{z}_S $	$a_i^2 \cdot A_i$	$J_{FS}^{(i)}$
①	0	$7a^2$	0	$2a$	$28a^4$	$\frac{7}{12} a^4$
②	$\frac{5a}{2}$	$4a^2$	$10a^3$	$\frac{a}{2}$	a^4	$\frac{64a^4}{12} = \frac{16a^4}{3}$
③	$5a$	$4a^2$	$20a^3$	$3a$	$36a^4$	$\frac{1}{3} a^4$
Σ	-	$15a^2$	$30a^3$	-	$65a^4 + \frac{25a^4}{4} = 71,25a^4$	$\left[\frac{285}{4} a^4 \right]$

$\bar{z}_S = \frac{\sum \bar{z}_{Si} A_i}{\sum A_i} = \frac{30a^3}{15a^2} = 2a$

(c) Schubspannungen an der Klebstelle K im Bereich $2l \leq x \leq 3l$:

$\tau(x, z) = \frac{Q(x) \cdot S^*(z)}{b_{YY} \cdot b(z)}$

Hier: $Q = -\frac{2}{3} F$, $S^*(z_x) = z_s \cdot A^* = 3a \cdot 4a^2 = 12a^3$
 $b(z_x) = a$

$\Rightarrow \tau(x, z_x) = \frac{-\frac{2}{3} F \cdot 12a^3}{71,25a^4 \cdot a} = -\frac{32}{285} \frac{F}{a^2}$

(d) Widerstandsmoment:

$W_{y,0} := \frac{J_{yy}}{c_0}$ mit $c_0 = z_s + \frac{a}{2} = \frac{5a}{2} \Rightarrow W_{y,0} = \frac{\frac{285}{4} a^4}{\frac{5}{2} a} = 28,5 a^3$
 $W_{y,u} := \frac{J_{yy}}{c_u}$ mit $c_u = 6a - c_0 = \frac{7a}{2} \Rightarrow W_{y,u} = \frac{\frac{285}{4} a^4}{\frac{7}{2} a} = 20,35 a^3$

Schragmäßig maximale Zug- und Druckspannungen:

$\sigma_{max}^{Zug} = \frac{M_{max}}{W_{y,u}} = \frac{\frac{2}{3} Fl}{\frac{285}{14} a^3} = \frac{28}{855} \frac{Fl}{a^3}$

$\sigma_{max}^{Druck} = \frac{M_{max}}{W_{y,0}} = \frac{\frac{2}{3} Fl}{\frac{285}{4} a^3} = \frac{4}{171} \frac{Fl}{a^3}$