

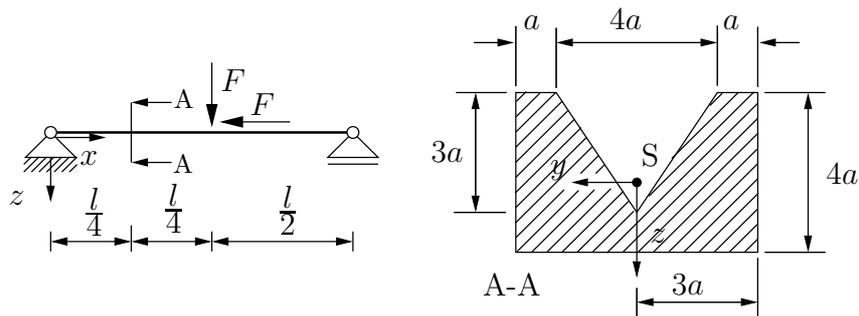
## Hörsaalübung 6

### Aufgabe 10.21

EBBtec19

Ein Balken wird durch zwei gleich große Kräfte  $F$  belastet.

- Bestimmen Sie für den gegebenen Querschnitt das Flächenträgheitsmoment  $I_{yy}$ .
- Berechnen Sie im Bereich  $0 \leq x \leq \frac{l}{2}$  die Normalspannung  $\sigma_{xx}(x, z)$ .
- Stellen Sie im Schnitt A-A ( $x = \frac{l}{4}$ ) den Spannungsverlauf  $\sigma_{xx}(z)$  grafisch dar.
- Bestimmen Sie die neutrale Faser des Querschnitts für diesen Fall.

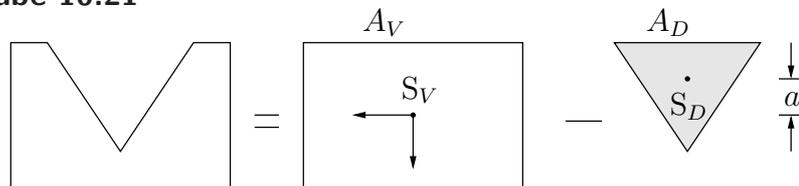


**Gegeben:**  $F = 81 \text{ kN}$ ,  $a = 30 \text{ mm}$ ,  $l = 84a = 2,52 \text{ m}$

### Lösung zu Aufgabe 10.21

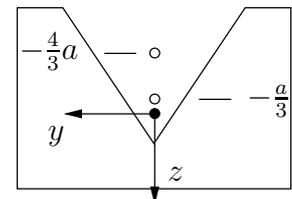
EBBtec19

(a)



$$A = \overbrace{24a^2}^{A_V} - \overbrace{6a^2}^{A_D} = 18a^2, \quad z_s = \frac{\overbrace{0}^{z_V} A_V - \overbrace{-a}^{z_D} A_D}{A} = \frac{a6a^2}{18a^2} = \frac{a}{3}$$

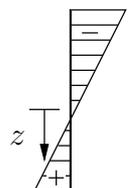
$$I_{yy} = \frac{1}{12}6a(4a)^3 - \frac{1}{36}4a(3a)^3 + \left(-\frac{a}{3}\right)^2 24a^2 - \left(-\frac{4}{3}a\right)^2 6a^2 = 21a^4$$



$$(b) \quad \sigma(x, z) = \frac{N(x)}{A} + \frac{M_y(x)}{I_{yy}}z, \quad N(x) = -F, \quad M_y(x) = \frac{F}{2}x$$

$$\rightarrow \sigma(x, z) = -\frac{F}{18a^2} + \frac{Fx}{42a^4}z = \left(\frac{3x}{7a} - 1\right) \frac{F}{18a^2}$$

$$(c) \quad \sigma\left(\frac{l}{4} = 21a, z\right) = \left(9\frac{z}{a} - 1\right) \frac{F}{18a^2}, \quad \begin{cases} z_{\min} = -\frac{7}{3}a & : \quad \sigma = -\frac{11}{9} \frac{F}{a^2} \\ z_{\max} = \frac{5}{3}a & : \quad \sigma = \frac{7}{9} \frac{F}{a^2} \end{cases}$$





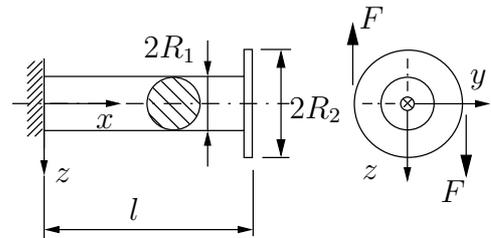
$$(d) \sigma(z_n) = 0 = \left(9\frac{z_n}{a} - 1\right) \frac{F}{18a^2} \rightarrow z_n = \frac{a}{9}$$

### Aufgabe 11.7

ETSvol01

An einem einseitig eingespannten Stab mit Kreisvollquerschnitt ist eine starre dünne Scheibe mit dem Radius  $R_2$  angebracht. Der Stab wird durch ein Kräftepaar  $F$  beansprucht.

- (a) Berechnen Sie die Verdrehung  $\phi(x)$  sowie den Schubspannungsverlauf  $\sigma_{x\phi}(x)$ .
- (b) Stellen Sie den Spannungsverlauf grafisch dar.



**Gegeben:**  $F, G, R_1, R_2 = 2R_1, l = 40R_1$

### Lösung zu Aufgabe 11.7

- (a) Schnittgrößen (am neg. Schnittufer bestimmt):

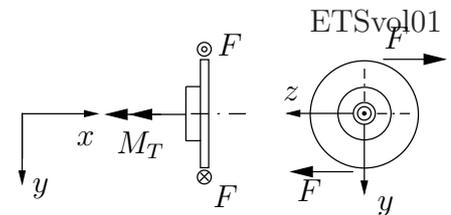
$$\sum_i M_{ix} = -M_T + 2R_2 F = 0 \rightarrow M_T = 4FR_1$$

Torsionsträgheitsmoment:  $I_T = \frac{\pi R_1^4}{2}$

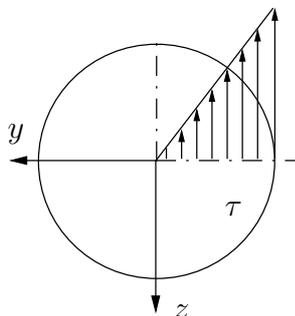
Drillung:  $D = \theta'(x) = \frac{M_T}{GI_T} = \frac{8FR_1}{G\pi R_1^3}$

Verdrehung:  $\theta = \frac{8FR_1}{G\pi R_1^3} x$

Schubspannungen:  $\tau(r) = \frac{M_T}{I_T} r = \frac{8F}{\pi R_1^3} r, \quad \tau(R_1) = \tau_{\max} = \frac{8F}{\pi R_1^2}$



(b)

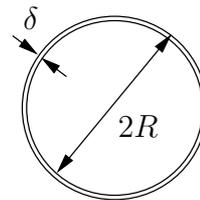




### Aufgabe 11.5

ETSdue10v

Bestimmen Sie für den skizzierten Rohrquerschnitt, der durch das Torsionsmoment  $M_T$  belastet ist, die Schubspannung  $\tau$  und das Torsionsträgheitsmoment  $I_T$ .



**Gegeben:**  $G, M_T, \delta, R = 10\delta$

### Lösung zu Aufgabe 11.5

ETSdue10v

Geschlossener Querschnitt:

Schubspannung, 1. BREDT'sche Formel

$$\tau(s) = \frac{M_T}{2A_m h(s)}, \quad A_m = \pi R^2, \quad h(s) = \frac{R}{10} \quad \rightarrow \tau = \frac{5M_T}{\pi R^3}$$

Torsionsträgheitsmoment, 2. BREDT'sche Formel

$$I_T = \frac{4(A_m)^2}{\oint \frac{ds}{h(s)}} \quad A_m^2 = \pi^2 R^4, \quad \oint \frac{ds}{h(s)} = \oint_0^{2\pi R} \frac{10}{R} ds = 20\pi \quad \rightarrow I_T = \frac{4\pi^2 R^4}{20\pi} = \frac{1}{5}\pi R^4$$

Offener Querschnitt:

Torsionsträgheitsmoment (Skript S.393):

$$I_T = \frac{1}{3} \sum_i L_i h_i^3 \quad \text{hier} \rightarrow I_T = \frac{1}{3} \int_0^{2\pi R} h(s)^3 ds = \frac{1}{3} \frac{R^3}{1000} 2\pi R = \frac{\pi R^4}{1500} = \frac{1}{300} I_T^{\text{geschlossen}}$$

$$\text{Schubspannung: } \tau = \frac{M_T}{J_T} h_{\max} = \frac{3000 M_T}{2\pi R^4} \frac{R}{10} = \frac{150 M_T}{\pi R^3} = 30\tau^{\text{geschlossen}}$$

### Aufgabe 11.1

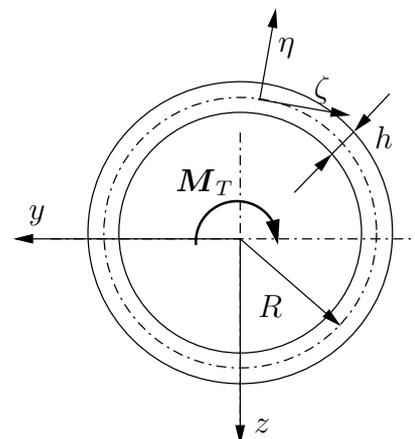
ETSdue01

Ein dünnwandiger Kreisringquerschnitt wird durch das Torsionsmoment  $M_T$  beansprucht.

Berechnen Sie die Schubspannung  $\sigma_{x\zeta}$ , den Schubfluss  $T$  und die Verdrillung  $\theta$ .

Der Gleitmodul ist  $G$ .

**Gegeben:**  $M_T = 100 \text{ kNm}, G = 0.81 \cdot 10^5 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2}, R = 15 \text{ cm}, h = 0.8 \text{ cm}$





### Lösung zu Aufgabe 11.1

ETSdue01

Dünnwandiger Kreisringquerschnitt:

$$I_T = 2\pi R^3 h = 2\pi(150 \text{ mm})^3 8 \text{ mm} = 1.696 \cdot 10^8 \text{ mm}^4$$

Schubspannung: (1. BREDT'sche Formel)

$$\sigma_{x\zeta} = \frac{M_T}{2A_M h(\zeta)} = \frac{10^8 \text{ Nmm}}{2\pi(150 \text{ mm})^2 8 \text{ mm}} = 88.419 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2}$$

Schubfluss:

$$T = \sigma_{x\zeta} h(\zeta) = 88.419 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2} 8 \text{ mm} = 707.355 \frac{\text{N}}{\text{mm}}$$

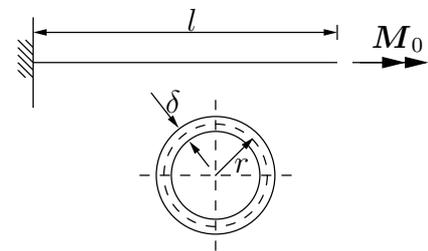
Drillung:

$$\begin{aligned} D = \theta' &= \frac{M_T}{GI_T} = \frac{10^8 \text{ Nmm}}{0.81 \cdot 10^5 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2} 1.696 \cdot 10^8 \text{ mm}^4} = 7.28 \cdot 10^{-6} \text{ mm}^{-1} \\ &= 0.00728 \text{ mm}^{-1} \quad \text{bzw.} \quad = 417^\circ \text{ pro m} \end{aligned}$$

### Aufgabe 11.3

ETSdue05v

Der eingespannte Stab wird durch das Torsionsmoment  $M_0$  belastet. Der Querschnitt sei ein dünnwandiger Kreisring mit dem mittleren Radius  $r$  und der Wanddicke  $\delta$ .



Berechnen Sie bei gegebenem Gleitmodul die Schubspannung  $\tau$  und die Drillung  $D = \theta'$ .

**Gegeben:**  $l, \delta, r = 10\delta, G, M_0$

### Lösung zu Aufgabe 11.3

ETSdue05v

(a) geschlossen

$$\begin{aligned} \tau &= \frac{M_0}{2A_m \delta}, \quad A_m = \pi r^2 = 100\pi \delta^2 \quad \rightarrow \tau = \frac{M_0}{200\pi \delta^3} \\ \theta' &= \frac{M_0}{GI_T}, \quad I_T = \frac{(2A_m)^2}{\oint \frac{ds}{\delta}} = \frac{40000\pi^2 \delta^4}{\frac{2\pi 10\delta}{\delta}} = 2000\pi \delta^4 \quad \rightarrow \theta' = \frac{M_0}{2000G\pi \delta^4} \end{aligned}$$

(b) offen

Torsionsträgheitsmoment (Skript von P. Haupt: S.393):

$$I_T = \frac{1}{3} \sum_i L_i h_i^3 \quad \text{hier} \quad \rightarrow I_T = \frac{1}{3} \int_0^{2\pi r} h(s)^3 ds = \frac{1}{3} (2\pi r) h^3 = \frac{1}{3} (2\pi 10\delta) \delta^3 = \frac{20}{3} \pi \delta^4$$



$$\tau = \frac{M_0}{I_T} \delta, \quad \rightarrow \tau = \frac{3M_0}{20\pi\delta^3}$$

$$\theta' = \frac{M_0}{GI_T} = \frac{3M_0}{20G\pi\delta^4}$$

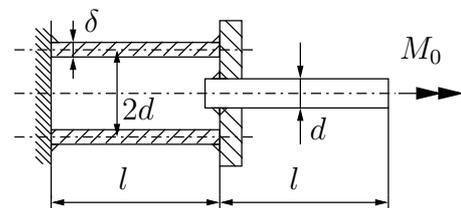
$$\text{Vergleich: } \frac{\tau_{\text{offen}}}{\tau_{\text{geschlossen}}} = 30, \quad \frac{\theta_{\text{offen}}}{\theta_{\text{geschlossen}}} = 300$$

### Aufgabe 11.2

ETSdue06

Ein am Ende fest eingespanntes dünnwandiges Rohr (Länge  $l$ , mittlerer Durchmesser  $2d$ , Wandstärke  $\delta$ ) ist mit einem Rundstab gemäß Skizze starr verbunden. Beide Körper seien aus dem gleichen Material mit dem Schubmodul  $G$ . Am freien Ende des Rundstabes greift ein äußeres Moment  $M_0$  an.

- (a) Wie groß ist die Querschnittsverdrehung  $\phi$  am freien Ende des Rundstabes?
- (b) Wie groß ist die maximale Verdrehung  $\phi_{\text{max}}$  des Querschnittes am freien Ende des Rundstabes, wenn die Schubspannung dort den Wert von  $\sigma_{x\phi}^{\text{zul}}$  annimmt?



**Gegeben:**  $M_0$ ,  $l = 200 \text{ mm}$ ,  $d = 10 \text{ mm}$ ,  $\delta = 2 \text{ mm}$ ,  $G = 8 \cdot 10^4 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2}$ ,  $\sigma_{x\phi}^{\text{zul}} = 100 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2}$

### Lösung zu Aufgabe 11.2

ETSdue06

- (a) Gesamtverdrehung = Summe der Teilverdrehungen:

$$\phi = \phi_1 + \phi_2, \quad \phi'_i(x) = \frac{M_T}{GI_{Ti}}; \quad i = 1, 2$$

$$\begin{aligned} \phi_1 &= \frac{M_T l}{GI_{T1}}, \quad I_{T1} = 2\pi R^3 h = 2\pi d^3 \delta \quad (\text{dünnw. Rohr mit } h = \text{Wandstärke}) \\ &= \frac{M_0 l}{G 2\pi d^3 \delta} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \phi_2 &= \frac{M_T l}{GI_{T2}}, \quad I_{T2} = \frac{\pi}{2} R^4 = \frac{\pi}{2} \left(\frac{d}{2}\right)^4 = \frac{\pi}{32} d^4 \quad (\text{Vollwelle}) \\ &= \frac{32 M_0 l}{G \pi d^4} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \phi &= \frac{M_0 l}{G \pi d^4} \left( 32 + \frac{d}{2\delta} \right) \\ &= \frac{M_0 \cdot 200 \text{ mm} \cdot \text{mm}^2}{810^4 \text{ N} \cdot \pi 10^4 \text{ mm}^4} \left( 32 + \frac{10 \text{ mm}}{22 \text{ mm}} \right) = 2.74510^{-6} M_0 \frac{1}{\text{Nmm}} \quad (\text{Bogenmaß}) \end{aligned}$$



(b)

$$\boxed{\tau_{\max} = \frac{M_T}{I_T} R} \stackrel{\text{hier}}{=} \frac{M_0}{I_{T2}} \frac{d}{2} \rightarrow M_0 = \tau_{\max} \frac{2I_{T2}}{d} = \frac{100 \text{ N} \cdot 2\pi \cdot 10^4 \text{ mm}^4}{\text{mm} \cdot 32 \cdot 10 \text{ mm}} = 19.635 \text{ Nmm}$$

Einsetzen in Ergebnis aus (a):  $\phi_{\max} = 0.0539$  bzw.  $3.088^\circ$