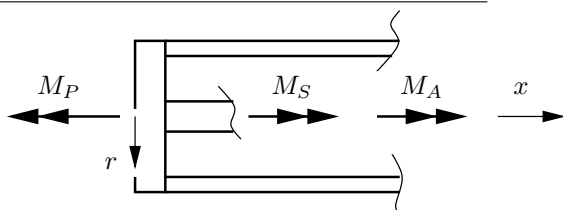


## 9. Tutorium

### Aufgabe 97

Freischnitt und Gleichgewichtsbedingungen:



$$\sum M = 0 \Rightarrow M_P = M_S + M_A \quad (1)$$

$M_P$  ... an der Platte angreifendes äußeres Moment

$M_S$  ... Schnittmoment in der Stahlwelle

$M_A$  ... Schnittmoment in der Alu-Hohlwelle

**Geometrie:** Durch die Verbindung mit der starren Platte müssen der Verdrehwinkel der Stahlwelle  $\vartheta_S$  und der Verdrehwinkel der Aluwelle  $\vartheta_A$  gleich sein ( $\vartheta_p$  = Verdrehwinkel der Platte gegen die Einspannung):

$$\vartheta_A = \vartheta_S = \vartheta_p \quad (2)$$

Materialgesetz:

$$M = GI_t \frac{d\vartheta}{dx} \quad (3)$$

mit  $I_t = I_p$  bei Kreisquerschnitten und  $I_p = \int r^2 dA$ , hier also für die Vollwelle:

$$I_{t,S} = \int_0^{\frac{d}{2}} r^2 2\pi r dr = \frac{\pi}{32} d^4 \quad (4)$$

und für die Hohlwelle

$$I_{t,A} = \int_{\frac{d_i}{2}}^{\frac{d_a}{2}} r^2 2\pi r dr = \frac{\pi}{32} (d_a^4 - d_i^4) \quad (5)$$

Integration von (3) über die gesamte Länge  $l$  (für den Fall, dass  $M, G$  und  $I_t$  über  $l$  konstant sind, also homogene Torsion vorliegt):

$$Ml = GI_t \vartheta \quad (6)$$

(2) und (6) eingesetzt in (1) ergibt:

$$M_P = \left( G_S I_{t,S} + G_A I_{t,A} \right) \frac{\vartheta_p}{l} \quad (7)$$

Schubwinkel/Drillung:  $\gamma = r \frac{\partial \vartheta}{\partial x}$  ,

HOOKESches Gesetz:  $\tau = G \gamma$

$$\tau(r) = G \frac{\partial \vartheta}{\partial x} r \quad (8)$$

Offenbar tritt die größte Spannung jeweils am Außenrand der Welle auf. Mit  $\frac{\partial \vartheta}{\partial x} = \frac{\vartheta_p}{l}$  (homogene Torsion) ergibt sich:

$$\tau_{\max} = G \frac{\vartheta_p}{l} r_{\text{außen}} \Leftrightarrow \frac{\vartheta_p}{l} = \frac{\tau_{\max}}{G r_{\text{außen}}} \quad (9)$$

Das Moment, bei dem am Außenrand der Stahlwelle die zulässige Schubspannung für Stahl  $\tau_S$  herrscht, ergibt sich aus (9) mit (7):

$$M_{p,S} = \left( G_S I_{t,S} + G_A I_{t,A} \right) \frac{\tau_S}{G_S \frac{d}{2}} \quad (10)$$

Das Moment, bei dem am Außenrand der Aluwelle die zulässige Schubspannung für Aluminium  $\tau_A$  herrscht, lautet analog:

$$M_{p,A} = \left( G_S I_{t,S} + G_A I_{t,A} \right) \frac{\tau_A}{G_A \frac{d_a}{2}} \quad (11)$$

Mit den Zahlenwerten ergibt sich:

$$I_{t,S} = 6,14 \cdot 10^{-7} \text{ m}^4 \quad (12)$$

$$I_{t,A} = 2,00 \cdot 10^{-6} \text{ m}^4 \quad (13)$$

$$M_{p,S} = 6190 \text{ N m} \quad (14)$$

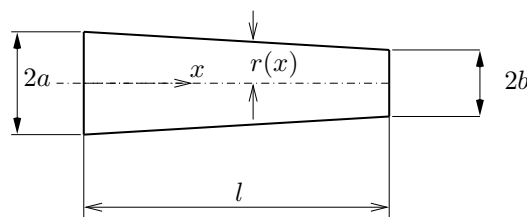
$$M_{p,A} = 7039 \text{ N m} \quad (15)$$

Bei einem Drehmoment größer als 6190 N m wird die zulässige Spannung in der Stahlwelle überschritten. Das maximal zulässige Drehmoment beträgt also:

$$\underline{M_{\text{zul}} = 6190 \text{ N m}} \quad (16)$$

### Aufgabe 98

(a)



Geradengleichung für den Radius des Kegels:

$$r(x) = \frac{b-a}{l} x + a$$

$$:= \alpha x + \beta$$

Polares Trägheitsmoment für die Kreisfläche:

$$I_p(x) = \frac{\pi}{2} r(x)^4$$

$$= \frac{\pi}{2} (\alpha x + \beta)^4$$

(b) Annahmen  $M_t = \text{const.}$ ,  $G = \text{const.}$ , Torsions-Dgl. (gilt eigentlich nur für zylindrische Abschnitte, d.h. der Kegel muss stumpf sein! Siehe Szabo)

$$\frac{d\varphi}{dx} = \frac{M_T}{GI_p}$$

$$\varphi = \int_0^l \frac{M_T}{G \frac{\pi}{2} (\alpha x + \beta)^4} dx$$

$$= \frac{2M_T}{G\pi} \int_0^l \frac{1}{(\alpha x + \beta)^4} dx$$

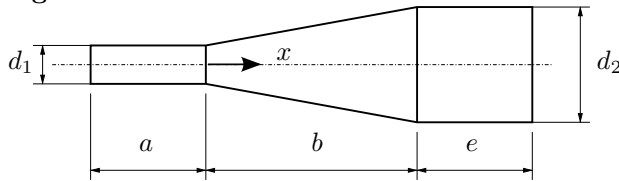
$$= \frac{2M_T}{G\pi} \int_a^b \frac{1}{z^4} \frac{1}{\alpha} dz$$

$$= \frac{2M_T}{G\pi} \left[ -\frac{1}{3} \frac{1}{z^3} \frac{1}{\alpha} \right]_a^b$$

$$= \frac{2M_T l}{3G\pi(b-a)} \left( \frac{1}{a^3} - \frac{1}{b^3} \right)$$

## Hausaufgaben

### Aufgabe 93



Bei der Bestimmung der Federkonstante einer Drehfeder wird die Annahme getroffen, dass es einen linearen Zusammenhang zwischen Torsionsmoment  $M$  und sich einstellender Verdrehung  $\hat{\vartheta}$  gibt:

$$M = c\hat{\vartheta}. \tag{17}$$

In der gesamten Welle gilt, dass die Schnittmomente konstant und gleich groß sind. Mit der Gleichung

$$M = GI_p\vartheta' \tag{18}$$

folgt dann für die Differenz der Verdrehung  $\hat{\vartheta}_i$  in den Bereichen mit konstantem Durchmesser:

$$\hat{\vartheta}_1 = \frac{Ma}{GI_{p1}} = \frac{32Ma}{G\pi d_1^4} \tag{19}$$

$$\hat{\vartheta}_3 = \frac{Me}{GI_{p3}} = \frac{32Me}{G\pi d_2^4}. \tag{20}$$

In dem mittlerem Bereich ändert sich der Durchmesser und das polare Flächenträgheitsmoment

$$d(x) = d_1 + \frac{d_2 - d_1}{b}x \tag{21}$$

$$I_p(x) = \frac{\pi}{32} \left( d_1 + \frac{d_2 - d_1}{b}x \right)^4. \tag{22}$$

Damit lautet Gleichung (18)

$$\vartheta_2'(x) = \frac{M}{G} \frac{32}{\pi} \left( d_1 + \frac{d_2 - d_1}{b}x \right)^{-4}, \tag{23}$$

welche einmal integriert liefert:

$$\vartheta_2(x) = -\frac{M}{G} \frac{32}{3\pi} \frac{b}{d_2 - d_1} \left( d_1 + \frac{d_2 - d_1}{b}x \right)^{-3} + c. \tag{24}$$

Die Verdrehung  $\hat{\vartheta}_2$  in diesem Abschnitt folgt dann zu:

$$\hat{\vartheta}_2 = \vartheta(b) - \vartheta(0) = \frac{M}{G} \frac{32}{3\pi} \frac{b}{d_2 - d_1} \left( \frac{1}{d_1^3} - \frac{1}{d_2^3} \right). \tag{25}$$

Die Verdrehung der zusammengesetzten Welle  $\hat{\vartheta}$  ist die Summe der Einzelverdrehungen:

$$\hat{\vartheta} = \hat{\vartheta}_1 + \hat{\vartheta}_2 + \hat{\vartheta}_3 \tag{26}$$

$$= M \underbrace{\frac{32}{\pi G} \left[ \frac{a}{d_1^4} + \frac{1}{3} \frac{b}{d_2 - d_1} \left( \frac{1}{d_1^3} - \frac{1}{d_2^3} \right) + \frac{e}{d_2^4} \right]}_{c^{-1}}. \tag{27}$$

### Aufgabe 94

(a) Schubverformung bei Kreisquerschnitten:

$$\gamma = r \frac{d\theta}{dx} \tag{28}$$

mit  $x$ -Achse als Wellenachse und  $\theta(x)$  als Verdrehwinkel der Welle an der Stelle  $x$ .  $\gamma$  ist der Gleit- oder Schubwinkel.

Das HOOKEsche Gesetz verknüpft Torsionsspannungen  $\tau$  und Gleitungen  $\gamma$

$$\tau = G\gamma \tag{29}$$

Daraus folgt

$$\tau(r) = G \frac{d\theta}{dx} r \tag{30}$$

Das resultierende Moment der Schubspannungen in der tordierten Welle ist

$$M = \int_A r\tau dA \left( = \int_{r_i}^{r_a} r\tau(r)2\pi r dr \right) \tag{31}$$

Mit (30) folgt das Moment, das durch die Verwindung  $\frac{d\theta}{dx}$  hervorgerufen wird:

$$M = G \left( \int_A r^2 dA \right) \frac{d\theta}{dx} = GI_p \frac{d\theta}{dx} \tag{32}$$

Der darin enthaltene Ausdruck

$$I_p = \int r^2 dA = 2\pi \int_{r_i}^{r_a} r^3 dr = \frac{\pi}{2} (r_a^4 - r_i^4) \tag{33}$$

wird als polares Flächenträgheitsmoment bezeichnet.

Die maximale Spannung in der Welle tritt am Außenrand bei  $r = r_a$  auf, wie man aus Gl.(30) sofort sieht. Die maximal zulässige Verwindung  $\left(\frac{d\theta}{dx}\right)_{max}$  ist dann erreicht, wenn am Außenrand die maximal zulässige Spannung  $\tau_{zul}$  erreicht wird. Aus (30) ergibt sich:

$$\left(\frac{d\theta}{dx}\right)_{max} = \frac{\tau_{zul}}{G r_a} \tag{34}$$

Das Moment, das die Welle dabei überträgt, ergibt sich aus (32) mit (33):

$$M_{max} = \frac{\pi}{2} \frac{r_a^4 - r_i^4}{r_a} \tau_{zul}. \tag{35}$$

$$M_{max,1} = 45,20 \text{ kN m} \tag{36}$$

(b) Eine Vollwelle gleicher Masse hat die gleiche Querschnittsfläche  $\pi r_{a2}^2$  wie die Welle aus Teil (a):  $\pi(r_{a1}^2 - r_{i1}^2)$ .

$$\Rightarrow r_{a2} = \sqrt{r_{a1}^2 - r_{i1}^2} = 55,9 \text{ mm} \tag{37}$$

$$\Rightarrow M_{max,2} = 23,32 \text{ kN m} \tag{38}$$

$\Rightarrow$  Die Hohlwelle gleicher Querschnittsfläche läßt ein fast doppelt so großes Torsionsmoment im Vergleich zur Vollwelle zu!

(c) Hier gilt analog zu Teil (b):

$$\pi(r_{a3}^2 - r_{i3}^2) = \pi(r_{a1}^2 - r_{i1}^2) \tag{39}$$

$$r_{i3} = \sqrt{r_{a3}^2 - r_{a1}^2 + r_{i1}^2} = 82,92 \text{ mm} \tag{40}$$

$$M_{max,3} = 70,41 \text{ kN m} \tag{41}$$

$\Rightarrow$  Eine Vergrößerung der Radien bei gleicher Querschnittsfläche führt zu einem noch höheren zulässigen Torsionsmoment. Grund dafür ist der Anstieg des polaren Flächenträgheitsmomentes.