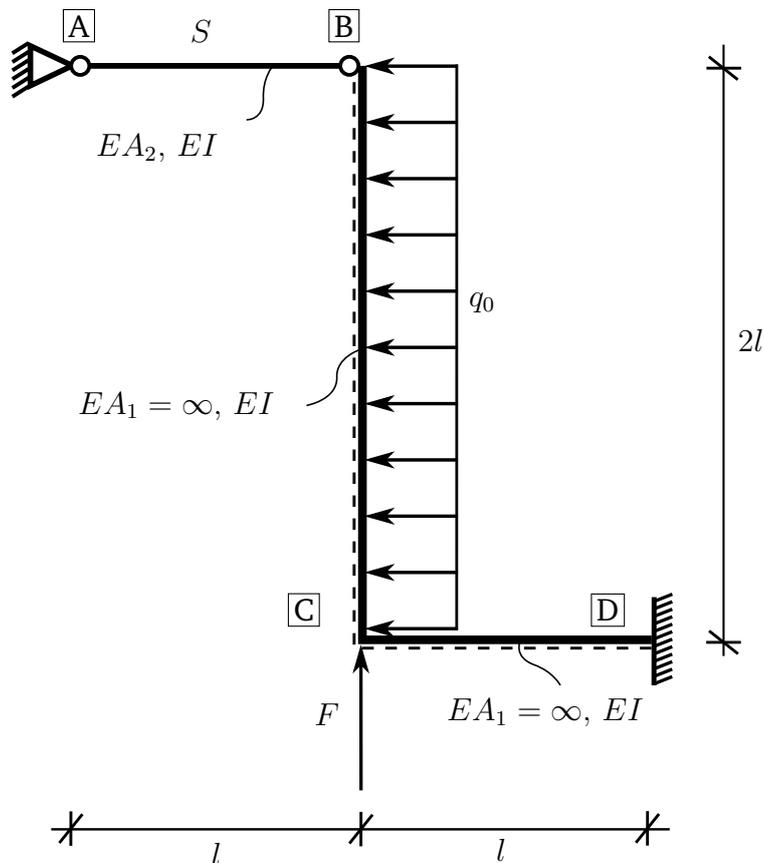


## Aufgabe 1 [ 25 Punkte ]



Der dargestellte dehn- und schubstarre Rahmen (Biegesteifigkeit  $EI$ ) wird durch eine Gleichstreckenlast  $q_0$  und eine Einzellast  $F$  belastet sowie von einem Stab (Dehnsteifigkeit  $EA_2$ , Biegesteifigkeit  $EI$ ) gestützt.

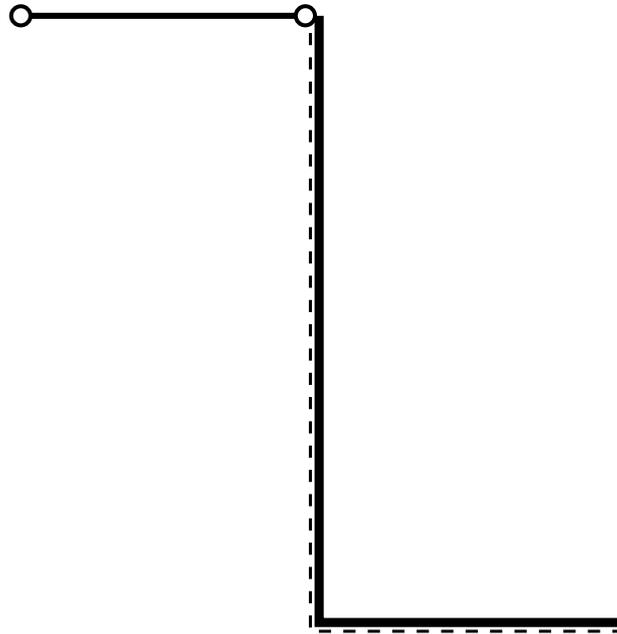
- Ermitteln Sie die Stabkraft  $S$ .
- Zeichnen Sie die resultierende Normalkraft- und Momentenlinie in die Skizzen auf der nächsten Seite. Geben Sie für jeden Abschnitt die ausgezeichneten Werte an den Knoten **A** bis **D** mit Vorzeichen an. Kennzeichnen Sie darüber hinaus für jeden Abschnitt die Art des Verlaufs (konstant, linear, quadratisch,...). Wie groß ist das Biegemoment in der Mitte des vertikalen Balkenabschnitts?
- Berechnen Sie die Längenänderung des Stabes.

Gegeben:  $l, q_0, F = q_0 l, EI, EA_2 = \frac{3EI}{10l^2}, EA_1 = \infty, GA_S = \infty$

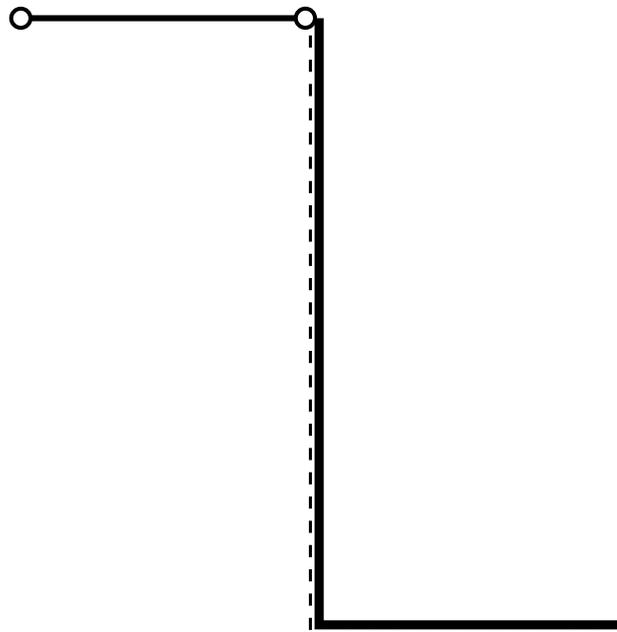
---

Zu Teilaufgabe b)

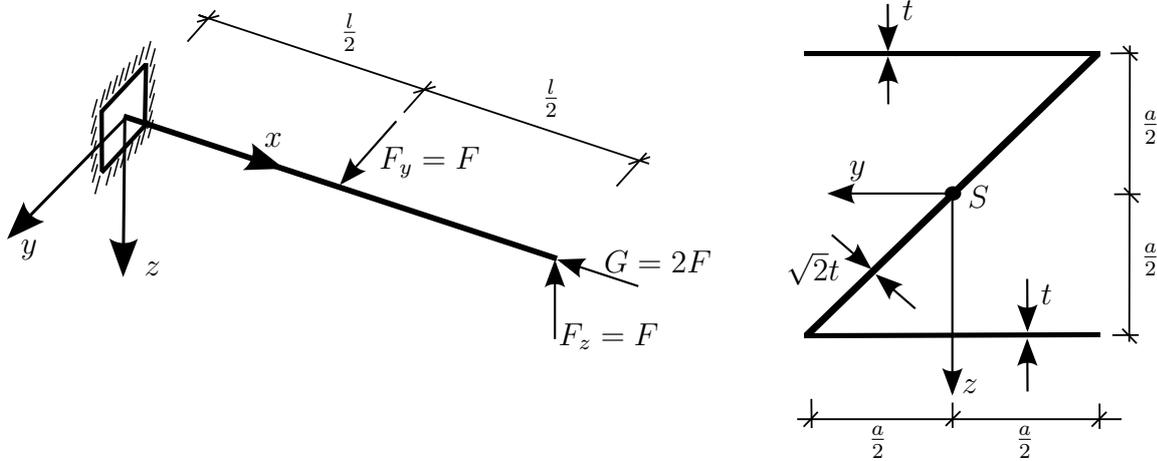
Normalkraftverlauf:



Momentenverlauf:



## Aufgabe 2 [ 12 Punkte ]

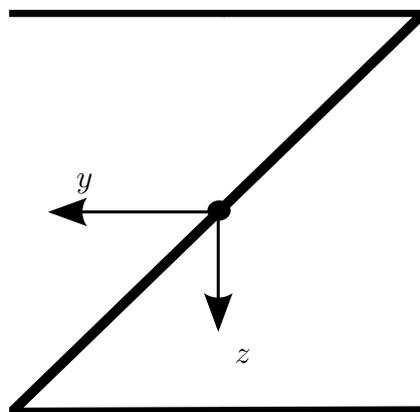


Das einseitig eingespannte Z-Profil (Dicke der Flansche  $t$ , Dicke des diagonalen Stegs  $\sqrt{2}t$  mit  $t \ll a$ ) ist durch die drei Einzellasten  $F_y = F$ ,  $F_z = F$  und  $G = 2F$  belastet. Alle Lasten greifen im Schwerpunkt des Profils an. Die Querschnittswerte  $I_y$ ,  $I_z$  und  $I_{yz}$  des Profils sind gegeben.

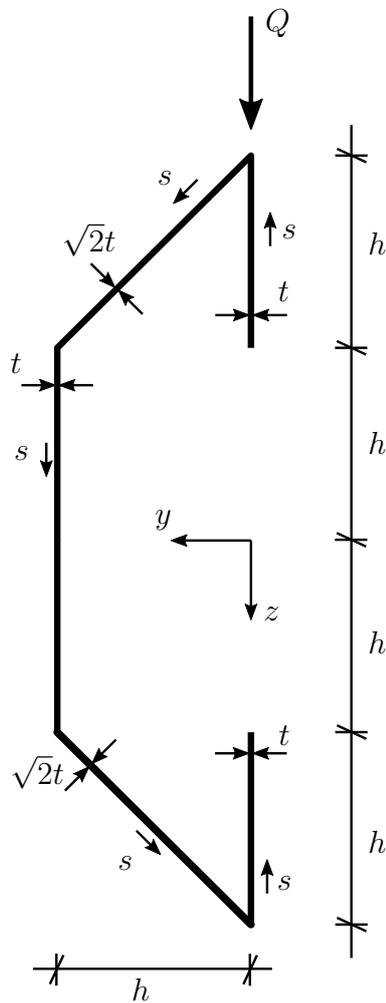
- Zeichnen Sie die Verläufe der Schnittgrößen  $M_y$ ,  $M_z$  und  $N$  des Systems unter Angabe der ausgezeichneten Werte und deren Vorzeichen.
- Geben Sie die Normalspannung  $\sigma_x(x = 0, y, z)$  an der Einspannstelle in Abhängigkeit von den Koordinaten  $y$  und  $z$  an.
- Bestimmen Sie die Spannungsnulllinie an der Einspannstelle unter Vernachlässigung des Normalkraftanteils und zeichnen Sie diese maßstäblich in das unten abgebildete Profil ein.
- Bestimmen Sie weiterhin unter Vernachlässigung des Normalkraftanteils die betragsmäßig größte Spannung  $|\sigma_x|_{\max}$  an der Einspannstelle.

Gegeben:  $l, a, t$  ( $t \ll a$ ),  $F_y = F_z = F$ ,  $G = 2F$ ,  $I_y = \frac{2}{3}a^3t$ ,  $I_z = \frac{1}{3}a^3t$ ,  $I_{yz} = -\frac{1}{6}a^3t$

zu Aufgabenteil d) - Spannungsnulllinie:



### Aufgabe 3 [ 13 Punkte ]



Der abgebildete dünnwandige, offene Querschnitt wird durch die Querkraft  $Q$  belastet.

Zeichnen Sie den:

- $z \cdot t$  - Verlauf
- $S_y$  - Verlauf
- $\tau$  - Verlauf (aus Querkraft)

in die entsprechenden Abbildungen auf der nächsten Seite ein und geben Sie ausgezeichnete Werte inklusive Vorzeichen sowie bei der Schubspannung  $\tau$  (aus Querkraft) die Richtung an. Beachten Sie die vorgegebene Integrationsrichtung  $s$ !

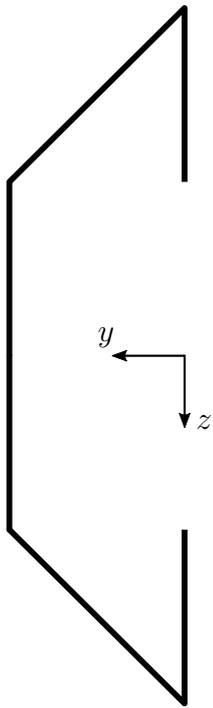
Nehmen Sie das Flächenträgheitsmoment  $I_y$  hierbei als gegeben an.

Hinweis: Es werden nur die Zeichnungen einschließlich der dort angegebenen Werte bewertet!

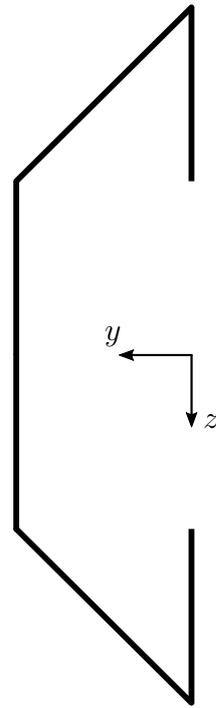
Gegeben:  $I_y, Q, h, t$  ( $t \ll h$ )

---

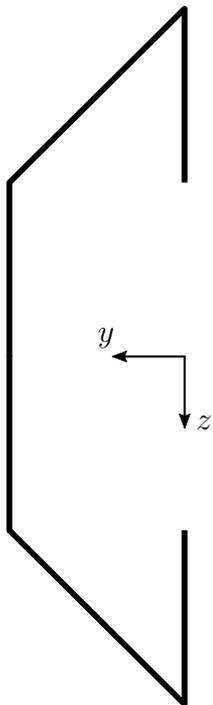
$z \cdot t$  - Verlauf:



$S_y$  - Verlauf:



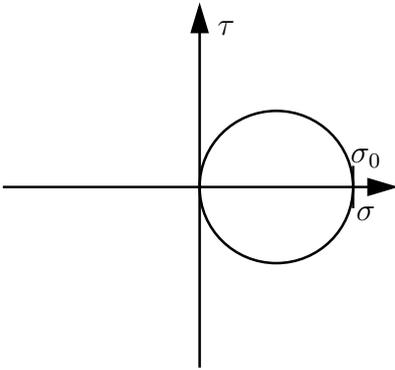
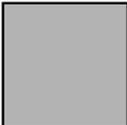
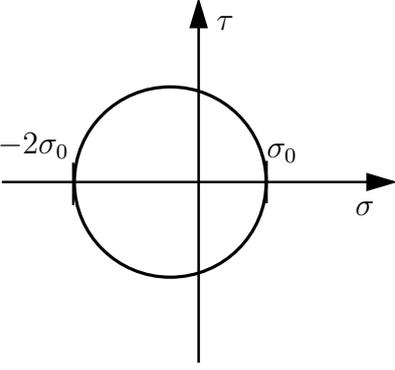
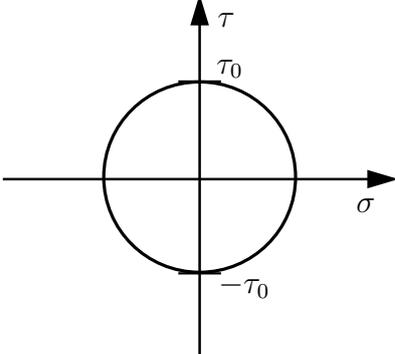
$\tau$  - Verlauf:



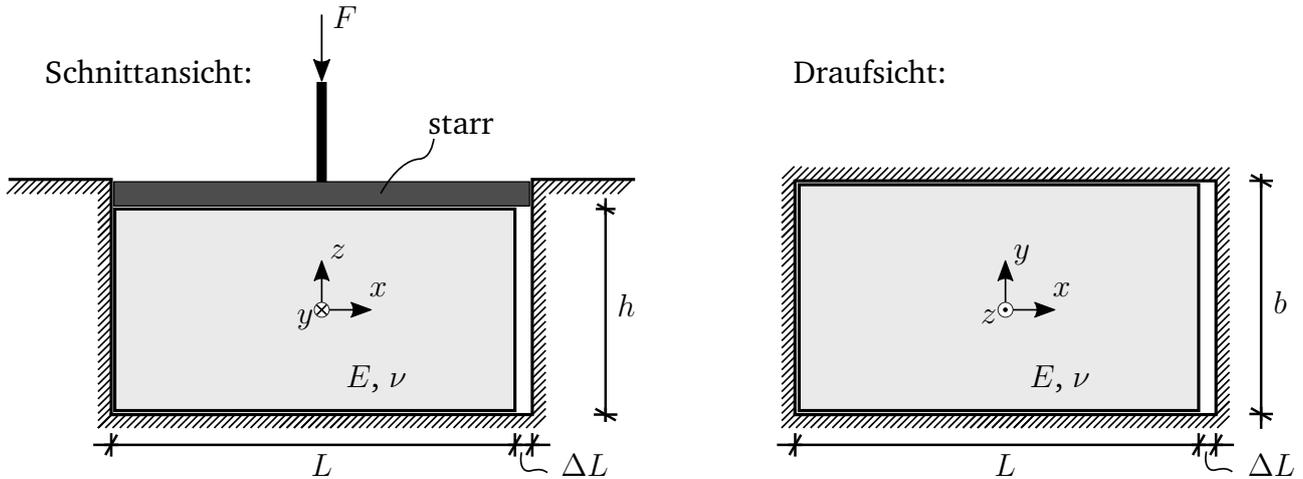
### Kurzfrage 1 [ 3 Punkte ]

Skizzieren Sie links neben die folgenden Mohr'schen Kreise ( $\sigma_0 > 0, \tau_0 > 0$ ) jeweils einen möglichen zugehörigen Spannungszustand. Kennzeichnen Sie die Spannungen jeweils mit einem Pfeil und der zugehörigen Größe  $\sigma_0, \tau_0, 2\sigma_0$ .

Gegeben:  $\sigma_0, \tau_0$

Spannungszustand	Mohr'scher Kreis
	
	
	

## Kurzfrage 2 [ 9 Punkte ]



Ein gewichtsloser Quader (Elastizitätsmodul  $E$ , Querdehnungszahl  $\nu$ ) ist in eine um  $\Delta L$  zu lange Öffnung eingelassen, deren Ränder als starr und glatt (Reibkoeffizient  $\mu = 0$ ) angenommen werden können. Im dargestellten Zustand ist der Quader spannungsfrei.

Über den starren Stempel wird der Quader mit Hilfe der Kraft  $F$  nun so weit zusammengedrückt, dass er sich in  $x$ -Richtung genau bis zur rechten Kante ausdehnt (Verlängerung um  $\Delta L \ll L$ ).

- Geben Sie die Größen  $\varepsilon_x$ ,  $\varepsilon_y$ ,  $\sigma_x$  und  $\sigma_z$  im verformten Zustand in Abhängigkeit von den Größen  $L$ ,  $\Delta L$ ,  $b$ ,  $h$  und  $F$  an.
- Geben Sie die resultierende Spannung  $\sigma_y$  und die notwendige Kraft  $F$  für diese Verformung in Abhängigkeit von den Größen  $E$ ,  $\nu$ ,  $L$ ,  $\Delta L$ ,  $b$  und  $h$  an.
- Berechnen Sie die resultierende Verkürzung  $\Delta h$  des Quaders in  $z$ -Richtung.

Gegeben:  $E$ ,  $\nu$ ,  $b$ ,  $h$ ,  $L$ ,  $\Delta L$ ,  $\Delta L \ll L$ ,  $\mu = 0$

In Abhängigkeit von  $L$ ,  $\Delta L$ ,  $b$ ,  $h$  und  $F$ :

$$\varepsilon_x = \boxed{\phantom{0}} \quad \varepsilon_y = \boxed{\phantom{0}}$$

$$\sigma_x = \boxed{\phantom{0}} \quad \sigma_z = \boxed{\phantom{0}}$$

In Abhängigkeit von  $L$ ,  $\Delta L$ ,  $b$ ,  $h$ ,  $E$  und  $\nu$ :

$$\sigma_y = \boxed{\phantom{0}}$$

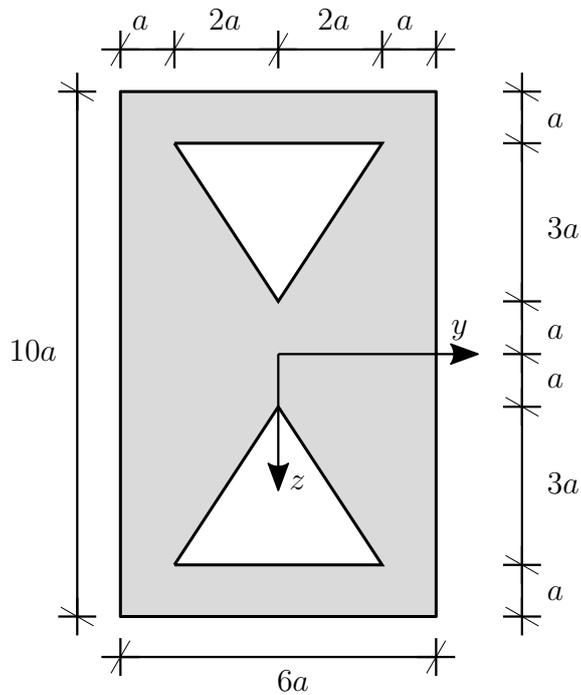
$$F = \boxed{\phantom{0}}$$

$$\Delta h = \boxed{\phantom{0}}$$

### Kurzfrage 3 [ 5 Punkte ]

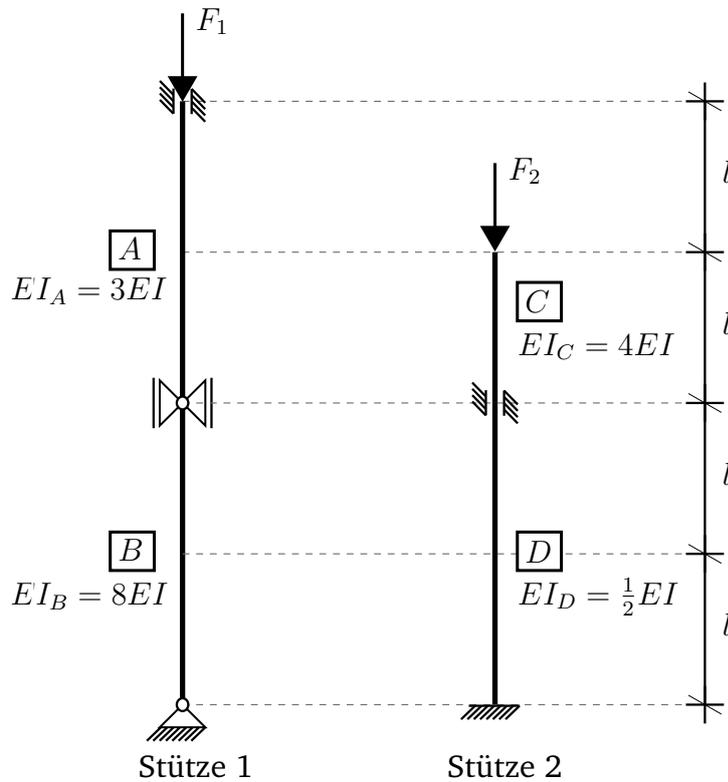
Aus dem dargestellten, symmetrischen Vollprofil sind zwei dreieckige Öffnungen herausgeschnitten. Berechnen Sie das Flächenträgheitsmoment  $I_y$ .

Gegeben:  $a$



$I_y =$

### Kurzfrage 4 [ 8 Punkte ]



Die dargestellten Stützen 1 und 2 haben je Stützenabschnitt **A** - **D** konstante Biegesteifigkeiten. Die Stützenabschnitte sind unterschiedlich gelagert.

- Skizzieren Sie in der obigen Abbildung für jeden Stützenabschnitt die zugehörige Knickfigur.
- Bestimmen Sie die kritischen Knicklasten  $F_{krit.}$  der Abschnitte **A** - **D** in Abhängigkeit von den gegebenen Größen.

Hinweis: Verwenden Sie die Näherung  $(1/0,7)^2 \approx 1,43^2 \approx 2$ .

$$F_{1,krit.}^A = \boxed{\phantom{000000}}$$

$$F_{2,krit.}^C = \boxed{\phantom{000000}}$$

$$F_{1,krit.}^B = \boxed{\phantom{000000}}$$

$$F_{2,krit.}^D = \boxed{\phantom{000000}}$$

- Welcher Stützenabschnitt der jeweiligen Stütze knickt zuerst? Tragen Sie den Buchstaben in das Kästchen ein.

Stütze 1:

Stütze 2:

Gegeben:  $EI, l$

