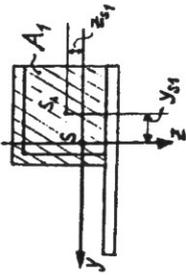


2. Auf den Schwerpunkt S bezogene Hauptträgheitsmomente

Zunächst werden die Flächen-trägheitsmomente und das Deviationsmoment bezüglich eines Koordinatensystems $\{y, z\}$ im Schwerpunkt S bestimmt. Aus der Addition der Anteile der Teilflächen wird



Berücksichtigung des Steiner'schen Satzes erhält man

$$J_y = J_{y1} + z_{1y}^2 A_1 + J_{y2} + z_{2y}^2 A_2 + J_{y3} + z_{3y}^2 A_3$$

$$J_z = J_{z1} + y_{1z}^2 A_1 + J_{z2} + y_{2z}^2 A_2 + J_{z3} + y_{3z}^2 A_3$$

$$J_{yz} = -y_{1z} z_{1y} A_1 - y_{2z} z_{2y} A_2 - y_{3z} z_{3y} A_3$$

Dabei sind J_{y1}, J_{z1}, \dots die Flächenträgheitsmomente der Teilflächen bezüglich eines Koordinatensystems $\{y_i, z_i\}$ im jeweiligen Teilflächen-Schwerpunkt S_i, z_{i1} kod.

Mit den entsprechenden Koordinaten im System $\{y, z\}$ findet man für die Koordinaten der Teilflächen-Schwerpunkte im System $\{y, z\}$

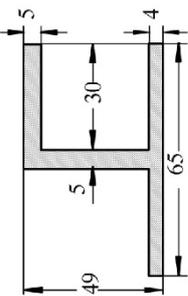
$$y_{Si} = \bar{y}_{Si} - \bar{y}_S, \quad z_{Si} = \bar{z}_{Si} - \bar{z}_S$$

Mit den Zahlenwerten ergibt sich

$$y_{S1} = -10,9 \text{ mm}, \quad y_{S2} = -13,4 \text{ mm}, \quad y_{S3} = 4,1 \text{ mm}$$

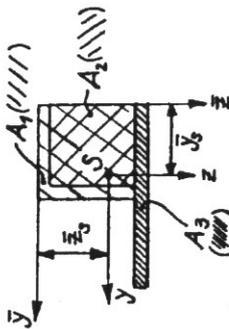
$$z_{S1} = -5,3 \text{ mm}, \quad z_{S2} = -2,8 \text{ mm}, \quad z_{S3} = 19,2 \text{ mm}$$

Aufgabe 11: Für das gezeichnete Profil sind die Lage des Schwerpunkts S, die auf s bezogenen Hauptträgheitsmomente und die Lage der Hauptträgheitsachsen zu bestimmen. Maße in mm.



1. Lage des Flächen Schwerpunktes S

Der Schwerpunkt (\bar{y}_S, \bar{z}_S) wird bezüglich des Koordinatensystems $\{\bar{y}, \bar{z}\}$ bestimmt. Das Profil kann dazu als zusammengesetzte Fläche mit drei Teilflächen A_1, A_2, A_3 betrachtet werden (A_2 stellt in der Rechnung negativ).



Für den Schwerpunkt zusammengesetzter Flächen gilt

$$\bar{y}_S = \frac{\sum y_i A_i}{\sum A_i}, \quad \text{oder} \quad \bar{y}_S = \frac{1}{\sum A_i} \sum y_{Si} A_i$$

$$\bar{z}_S = \frac{1}{\sum A_i} \sum z_{Si} A_i$$

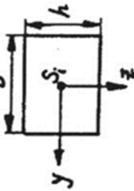
Zwischenergebnisse:

Fläche	\bar{y}_{Si} (mm)	\bar{z}_{Si} (mm)	A_i (mm ²)	$\bar{y}_{Si} A_i$ (mm ³)	$\bar{z}_{Si} A_i$ (mm ³)
1	17,5	22,5	1575	27562,5	35437,5
2	15,0	25,0	-7200	-105000	-30000
3	32,5	47,0	260	8450	12220
Σ	—	—	635	16000	17620

Mit den angegebenen Zwischenergebnissen erhält man

$$\bar{y}_S = \frac{16000}{635} \text{ mm} = 25,2 \text{ mm}, \quad \bar{z}_S = \frac{17620}{635} \text{ mm} = 27,7 \text{ mm}$$

Bei den einzelnen Teilflächen handelt es sich um Rechtecke, deren Trägheitsmomente bezgl. der Symmetrieachsen aus



$$J_y = \frac{1}{12} b h^3, \quad J_z = \frac{1}{12} h b^3$$

bestimmt werden können.

Für die Teilflächen A_1, A_2, A_3 ergibt sich mit den gegebenen Abmessungen

$$\begin{aligned} J_{y1} &= \frac{1}{12} \cdot 35 \cdot 45^3 \text{ mm}^4 = 266 \cdot 10^3 \text{ mm}^4 \\ J_{y2} &= \frac{1}{12} \cdot 30 \cdot 40^3 \text{ mm}^4 = 160 \cdot 10^3 \text{ mm}^4 \\ J_{y3} &= \frac{1}{12} \cdot 65 \cdot 4^3 \text{ mm}^4 = 0,35 \cdot 10^3 \text{ mm}^4 \\ J_{z1} &= \frac{1}{12} \cdot 45 \cdot 35^3 \text{ mm}^4 = 161 \cdot 10^3 \text{ mm}^4 \\ J_{z2} &= \frac{1}{12} \cdot 40 \cdot 30^3 \text{ mm}^4 = 90 \cdot 10^3 \text{ mm}^4 \\ J_{z3} &= \frac{1}{12} \cdot 4 \cdot 65^3 \text{ mm}^4 = 91,5 \cdot 10^3 \text{ mm}^4 \end{aligned}$$

Damit erhält man schließlich für die Trägheitsmomente und das Deviationsmoment des Profils bezüglich des Koordinatensystems $\{y, z\}$ im Flächenschwerpunkt S:

$$\begin{aligned} J_y &= 237,1 \cdot 10^3 \text{ mm}^4 \\ J_z &= 138,5 \cdot 10^3 \text{ mm}^4 \\ J_{yz} &= -66,5 \cdot 10^3 \text{ mm}^4 \end{aligned}$$

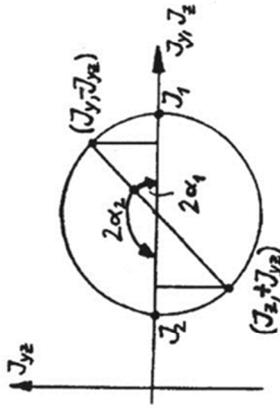
3. Hauptträgheitsmomente und Lage des Hauptträgheitsachsen

Die Hauptträgheitsmomente und die Lage der Hauptträgheitsachsen können mit Hilfe der Mohrschen Trägheitskreis bestimmt werden.

Dabei macht man von der folgenden Analogie zum Mohrschen Spannungskreis Gebrauch:

$$J_y \hat{=} \sigma_y, \quad J_z \hat{=} \sigma_z, \quad J_{yz} \hat{=} \tau_{yz}$$

Skizze der Mohrschen Trägheitskreise:



Die Hauptträgheitsmomente J_1, J_2 sowie der Winkel α_1 können auch aus den Beziehungen

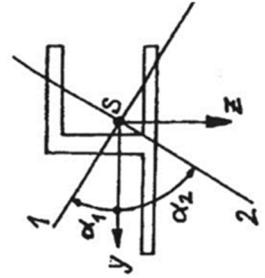
$$\begin{aligned} J_{1/2} &= \frac{J_y + J_z}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{J_y - J_z}{2}\right)^2 + J_{yz}^2} \\ \tan(2\alpha_1) &= \frac{2 \cdot J_{yz}}{J_y - J_z} \end{aligned}$$

bestimmt werden.

Man erhält schließlich

$$\begin{aligned} J_1 &= 271,0 \cdot 10^3 \text{ mm}^4, \quad J_2 = 105 \cdot 10^3 \text{ mm}^4 \\ \alpha_1 &= -26,75^\circ \end{aligned}$$

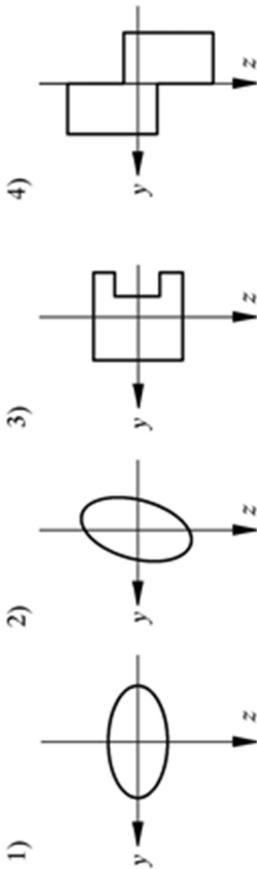
Wie im Mohrschen Spannungskreis wird der Winkel α_1 von der y -Achse abgetragen.



Aufgabe 13: Es sind vier verschiedene Flächen gegeben.

Überlegen Sie, ohne lange zu rechnen;

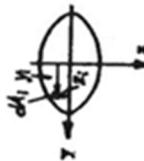
- a) Bei welcher Fläche ist $I_y < I_x$?
- b) Bei welcher Fläche ist das Deviationsmoment $I_{yz} < 0$, $I_{yz} = 0$ oder $I_{yz} > 0$?



Flächenträgheitsmomente : $I_y = \int_A z^2 dA$, $I_z = \int_A y^2 dA$
 Deviationsmoment : $I_{yz} = \int_A yz dA$

a) Entscheidend ist der quadratische Abstand von Flächenelementen von derjenigen Achse, bezüglich derer das entsprechende Flächenträgheitsmoment gebildet wird.

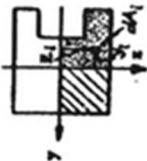
Fläche 1 : Es gibt mehr Flächenelemente, für die $y_i > z_i$ gilt als umgekehrt.



Daher : $I_z = \int_A y^2 dA > I_y = \int_A z^2 dA$

Fläche 2 : Bei Fläche 2 gibt es mehr Flächenelemente mit $z_i > y_i$ als umgekehrt, daher $I_y > I_z$.

Fläche 3 : In der schraffierten Teilfläche ist $I_y = I_z$.



In der gegenüberliegenden Teilfläche gibt es mehr Flächenelemente, für die $z_i > y_i$ gilt als umgekehrt. Daher : $I_y > I_z$.

Fläche 4 : Es gibt mehr Flächenelemente, für die $z_i > y_i$ gilt als umgekehrt. Daher ist $I_y > I_z$.

Nur bei Fläche 1 ist $I_y < I_z$.

b) Deviationsmomente

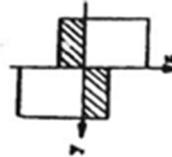
Fläche 1 : $I_{yz} = 0$. Die Koordinatenachsen fallen mit geometrischen Symmetrieachsen zusammen und sind daher Hauptträgheitsachsen.

Fläche 2 : Anteile zu $I_{yz} = \int_A yz dA$ aus den schraffierten Teilflächen sind negativ (y_i und z_i beide pos. oder beide neg.) und überwiegen betragsmäßig die positiven Anteile der nicht-schraffierten Teilflächen. Daher ist $I_{yz} < 0$.



Fläche 3 : $I_{yz} = 0$. Koordinatensystem ist Hauptachsensystem.

Fläche 4 : Anteile zu $I_{yz} = \int_A yz dA$ aus den nicht-schraffierten Teilflächen sind positiv (y pos. und z neg. oder umgekehrt) und betragsmäßig größer als die negativen Anteile aus den schraffierten Teilflächen. Daher ist $I_{yz} > 0$.



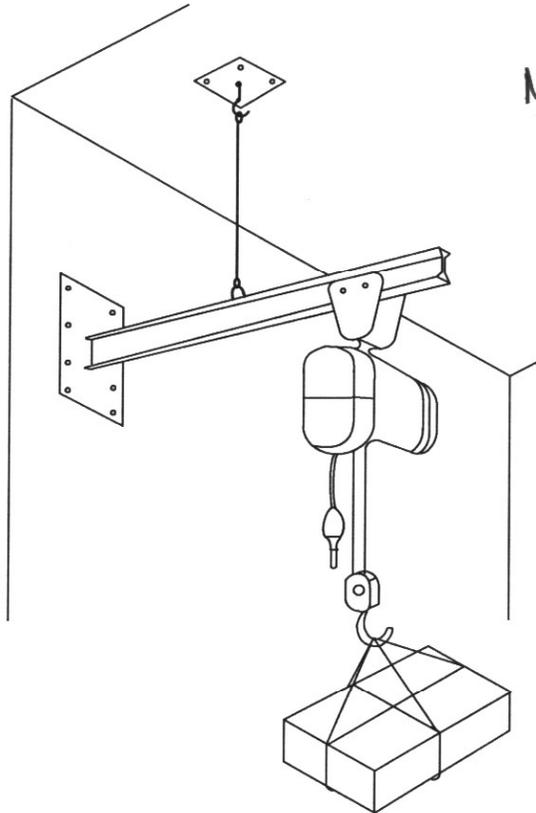


Ein Werkstattkran besteht aus einem waagerechten, einseitig eingespannten I-Träger (Elastizitätsmodul E , Flächenträgheitsmoment I , Länge $2a$) und einer Laufkatze.

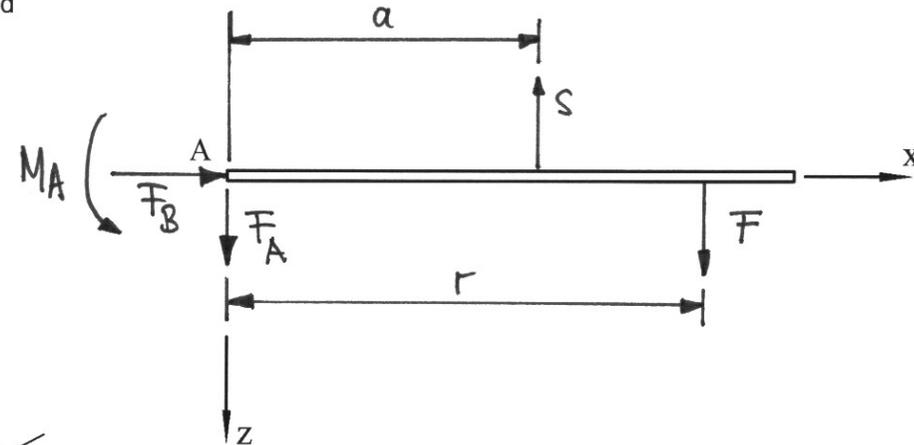
Der Träger ist in seiner Mitte noch durch ein vertikales Stahlseil (Elastizitätsmodul E_s , Querschnittsfläche A_s) gegen die Decke abgehängt. Im unverformten Zustand der Konstruktion hat das Seil die Länge L .

Die Eigengewichte von Träger und Seil seien vernachlässigbar.

Die Gewichte von Laufkatze und Last können in einer Einzelkraft F im variablen Abstand r von der Einspannstelle A zusammengefasst werden.



Skizze:



- b) Berechnen Sie die Lagerreaktionen F_A , M_A .
(Lassen Sie S als vorläufig unbekannt stehen)

$$F_A = S - F \quad M_A = rF - aS$$

- c) Bestimmen Sie die Querkraft $Q(x)$, das Biegemoment $M(x)$, die erste Ableitung der Biegelinie $w'(x)$ und die Biegelinie $w(x)$ mit Hilfe von Klammerfunktionen. Setzen Sie die Ergebnisse von b) ein.

$$Q(x) = F - S + S \{x - a\}^0 - F \{x - r\}^0$$

$$M(x) = -rF + aS + (F - S) \{x\}^1 + S \{x - a\}^1 - F \{x - r\}^1$$

- a) Tragen Sie am Balken die eingepprägten Kräfte und die Lagerreaktionen F_A , M_A ein (F_A senkrecht zur x -Achse), und ersetzen Sie das Seil durch die äquivalente Schnittkraft S . Ergänzen Sie die Skizze um die geometrischen Abmessungen.



$$EI w'(x) = (rF - aS)x + \frac{1}{2}(S - F)x^2 - \frac{1}{2}S\{x - a\}^2 + \frac{1}{2}F\{x - r\}^2 + \overset{1}{\cancel{C_1}} \quad 0, w'(0) = 0$$

$$EI w(x) = \frac{1}{2}(rF - aS)x^2 + \frac{1}{6}(S - F)x^3 - \frac{1}{6}S\{x - a\}^3 + \frac{1}{6}F\{x - r\}^3 + \overset{2}{\cancel{C_2}} \quad 0, w(0) = 0$$

d) Wie groß ist der Biegepeil f in der Balkenmitte?

$$EI f = -\frac{1}{3}a^3S + \frac{1}{6}(3ra^2 - a^3 + \{a - r\}^3)F$$

e) Wie groß ist die Dehnung ε des Seils?

$$\varepsilon = \frac{f}{L} = \frac{-2a^3S + (3ra^2 - a^3 + \{a - r\}^3)F}{6EIL}$$

f) Geben Sie den Zusammenhang zwischen der Längenänderung ε und der Spannung σ_s im Seil an (Hookesches Gesetz).

$$\sigma_s = E_s \varepsilon \Rightarrow S = E_s A_s \frac{f}{L}$$

g) Berechnen Sie die Seilkraft S .

$$S = \frac{1}{2a^3} \frac{3ra^2 - a^3 + \{a - r\}^3}{1 + \frac{3EIL}{E_s A_s a^3}} F$$

$$= \frac{E_s A_s F}{2a^3 E_s A_s + 6EIL} (3ra^2 - a^3 + \{a - r\}^3)$$

h) Die Seilkraft nimmt mit wachsender Entfernung der Laufkatze von der Einspannstelle beständig zu. Wie groß ist die maximale Seilkraft?

$$S_{\max} = \frac{5F}{2\left(1 + \frac{3EIL}{E_s A_s a^3}\right)}$$

i) Skizzieren Sie den Querkraft- $Q(x)$ und Momentenverlauf $M(x)$ für die Werte $r = \frac{a}{2}$ und $S = \frac{2}{3}F$.

