

DIPLOM-HAUPTPRÜFUNG – Neue DPO

**Vertieferprüfung „Dünnwandige Tragwerke
und plastische Bemessung“**

12. September 2002

Dauer: 120 Minuten

Name:

Aufgabe:	1	2	3	4	5
Erreichte Punktzahl:					

Abgegebene Blätter:	
---------------------	--

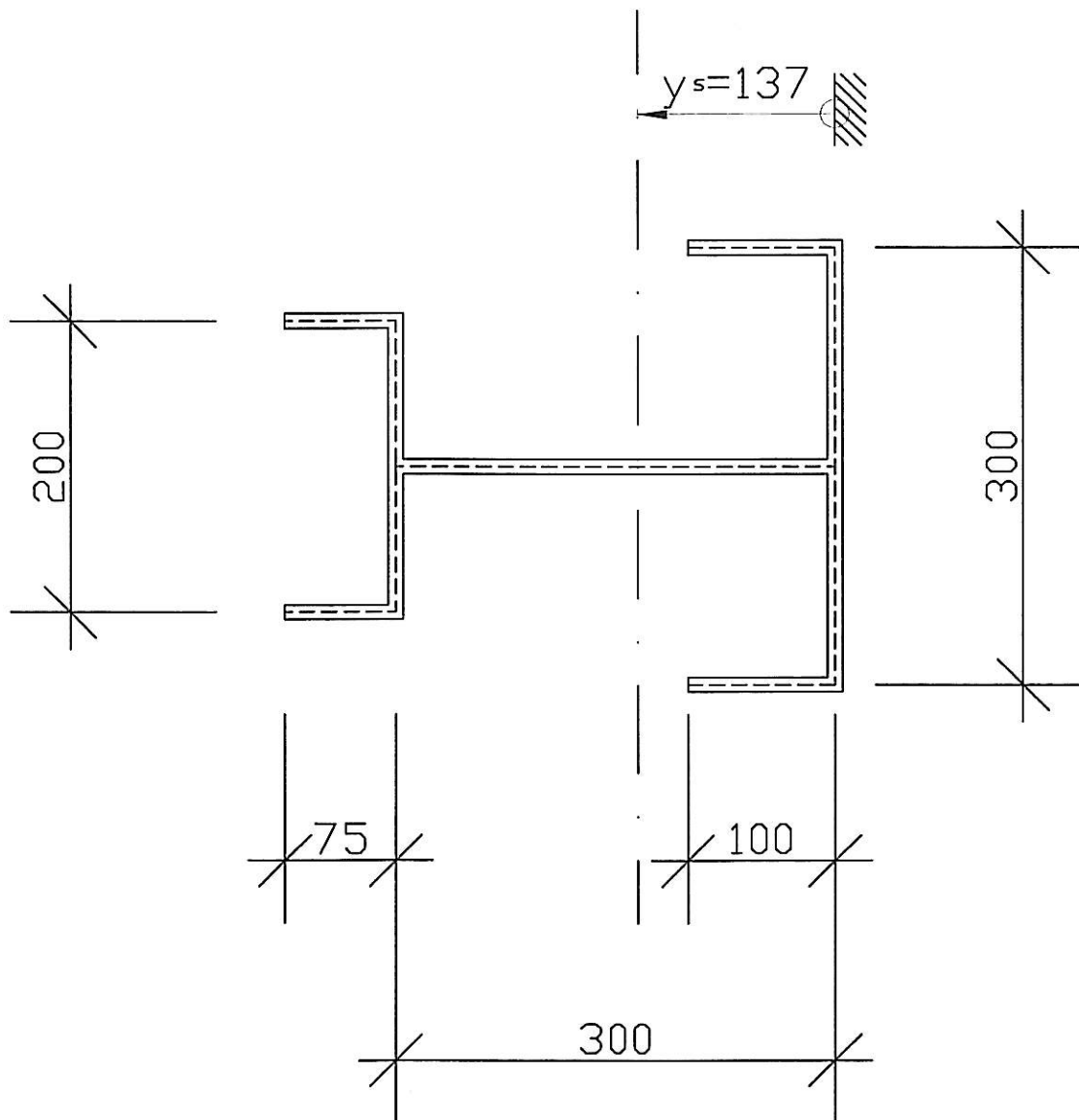
Sh

Aufgabe 1

30 min

Berechnen Sie die Lage des Schubmittelpunktes bezogen auf den Schwerpunkt des dargestellten Querschnitts.

$t = 15 \text{ mm} = \text{konstant}$. Alle Maße sind in mm angegeben.

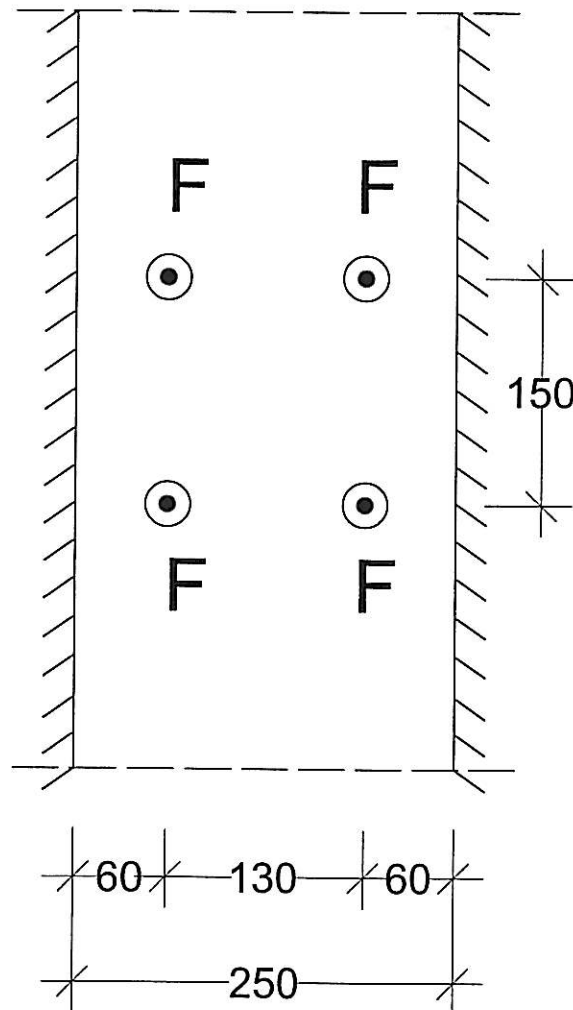
**Hinweis:**

$y_s = 137 \text{ mm} = \text{Lage des Schwerpunktes}$

Aufgabe 2

25 min

Ein unendlich langer Plattenstreifen aus Stahl, der an seinen Längsrändern fest eingespannt ist, wird wie in der Abbildung unten dargestellt durch vier Punktlasten beansprucht. Ermitteln Sie den charakteristischen Wert der Traglast $F_{Tr,k}$ nach der Fließlinientheorie.



[mm]

Angaben:

Material: S235JRG2

Plattendicke: $t = 10$ mm

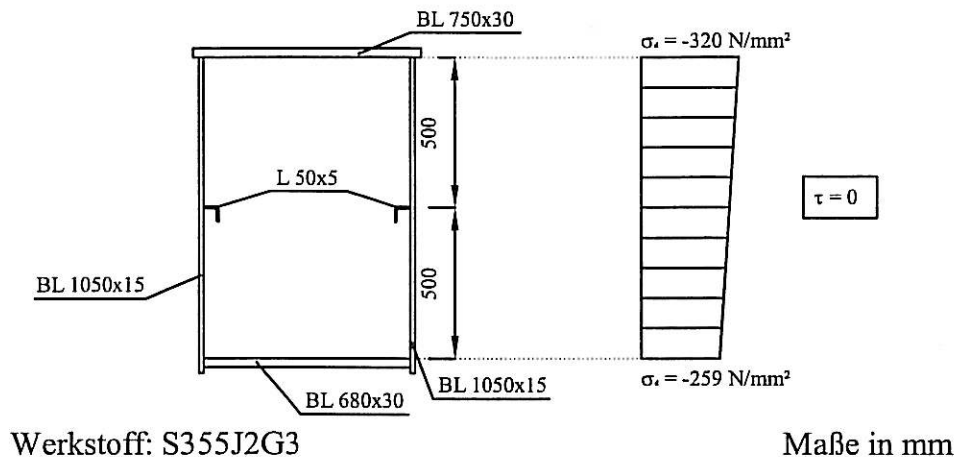
zh

Aufgabe 3

35 min

Nachfolgend ist ein Hohlkastenträger, der alle 3,5 m durch Querschotte ausgesteift ist, mit den Bemessungsspannungen im maßgebenden Querschnitt dargestellt.

Querschnitt und Normalspannungsverteilung des Steges



Es wurde folgender Nachweis geführt:

$$\Psi = \frac{259 + 320}{2} \cdot \frac{1}{320} = 0,905$$

$$\text{grenz } b/t = 27,1 \left(1 - 0,278\Psi - 0,025 \cdot \Psi^2 \right) \sqrt{\frac{8,2}{\Psi + 1,05}} \cdot \sqrt{\frac{240}{\sigma_1 \cdot \gamma_M}} = 33,4$$

$$\text{vorh } b/t = 500/15 = 33,3 < \text{grenz } b/t = 33,4$$

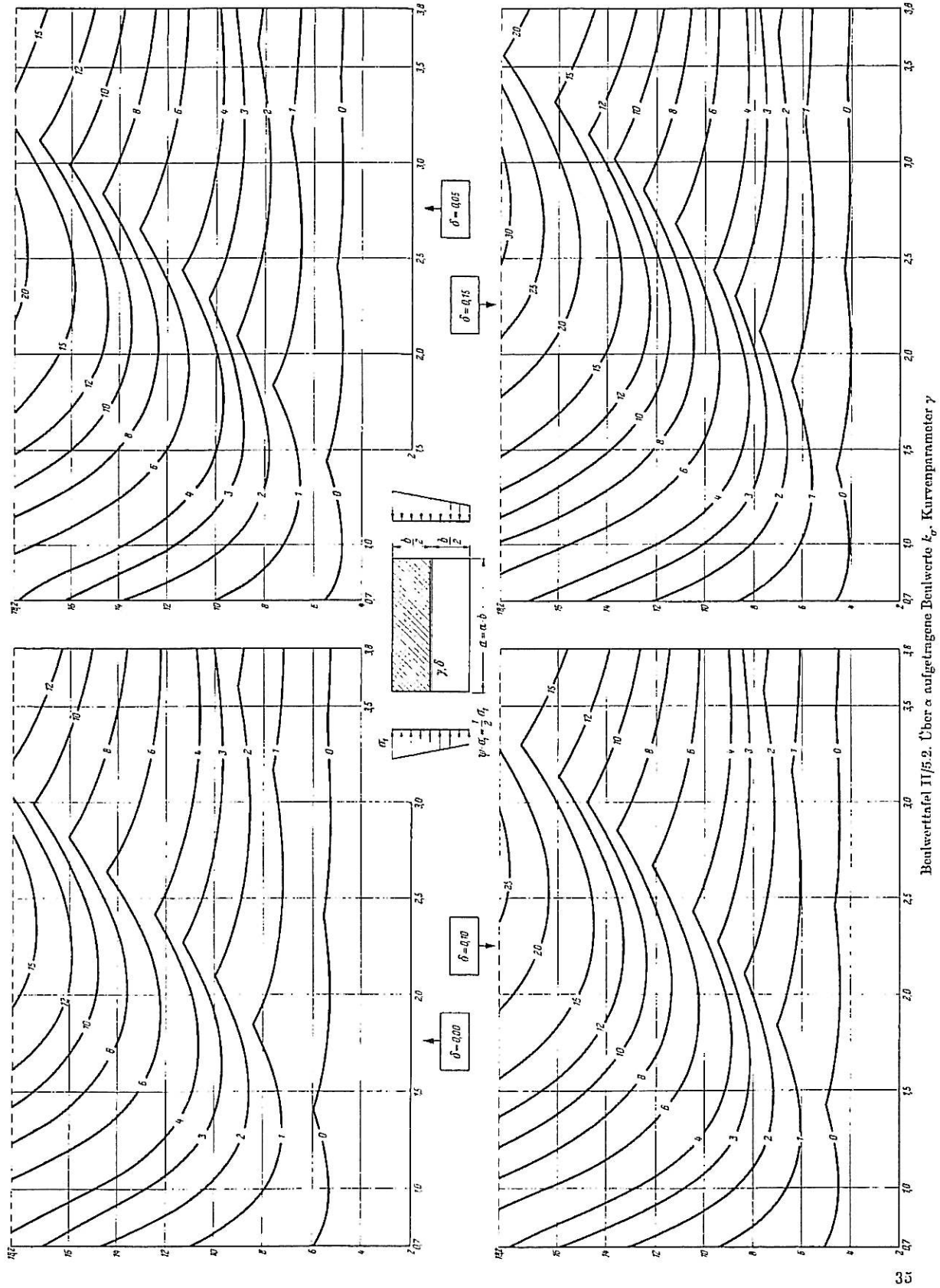
$$\frac{\sigma_d}{\sigma_{Rd}} = \frac{320 \text{ N/mm}^2}{327 \text{ N/mm}^2} = 0,979 < 1,0 \quad \text{Nachweis erfüllt}$$

Beurteilen Sie den geführten Nachweis hinsichtlich seiner Vollständigkeit und Richtigkeit. Untermauern Sie Ihr Urteil durch eine eigene Berechnung.

Hinweis:

Beulwerttafel für Beulfeld mit mittig angeordneter Längssteife nach Klöppel-Scheer auf der folgenden Seite:

Beulwerte für mittige Längssteife nach Klöppel-Scheer:



Aufgabe 4

20 min

1. Wie groß ist das maximal aufnehmbare Moment des in Bild 4.2 dargestellten Systems mit dem in Bild 4.1 dargestellten Querschnitt (die maximal aufnehmbare Spannung im Querschnitt sei $f_{y,k}$)?

Das System wird bis zur in 1. ermittelten Traglast belastet und danach vollständig entlastet.

2. Stellen Sie den Restmomentenverlauf im System graphisch dar.
3. Stellen die Eigenspannungsverteilung über den Querschnitt in Anlage 4.1 graphisch dar.

Nach der vollständigen Entlastung wird eine Kraft N zentrisch aufgebracht.

4. Stellen Sie die infolge dieser Last veränderte Spannungsverteilung im Querschnitt in Anlage 4.1 dar, für den Fall, daß $N = 26,4 \text{ kN}$ beträgt.
5. Geben Sie die Verhältnisse N/N_{pl} und M/M_{pl} für diesen Zustand an.
6. Wie groß ist bei der Wiederbelastung die maximal aufbringbare Normalkraft N_{max} ?

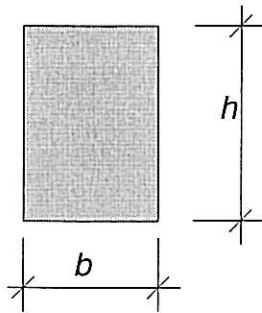


Bild 4.1: Querschnitt

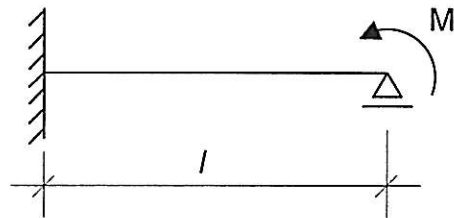


Bild 4.2: statisches System Erstbelastung

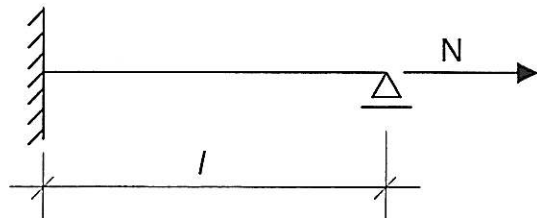


Bild 4.3: statisches System Wiederbelastung

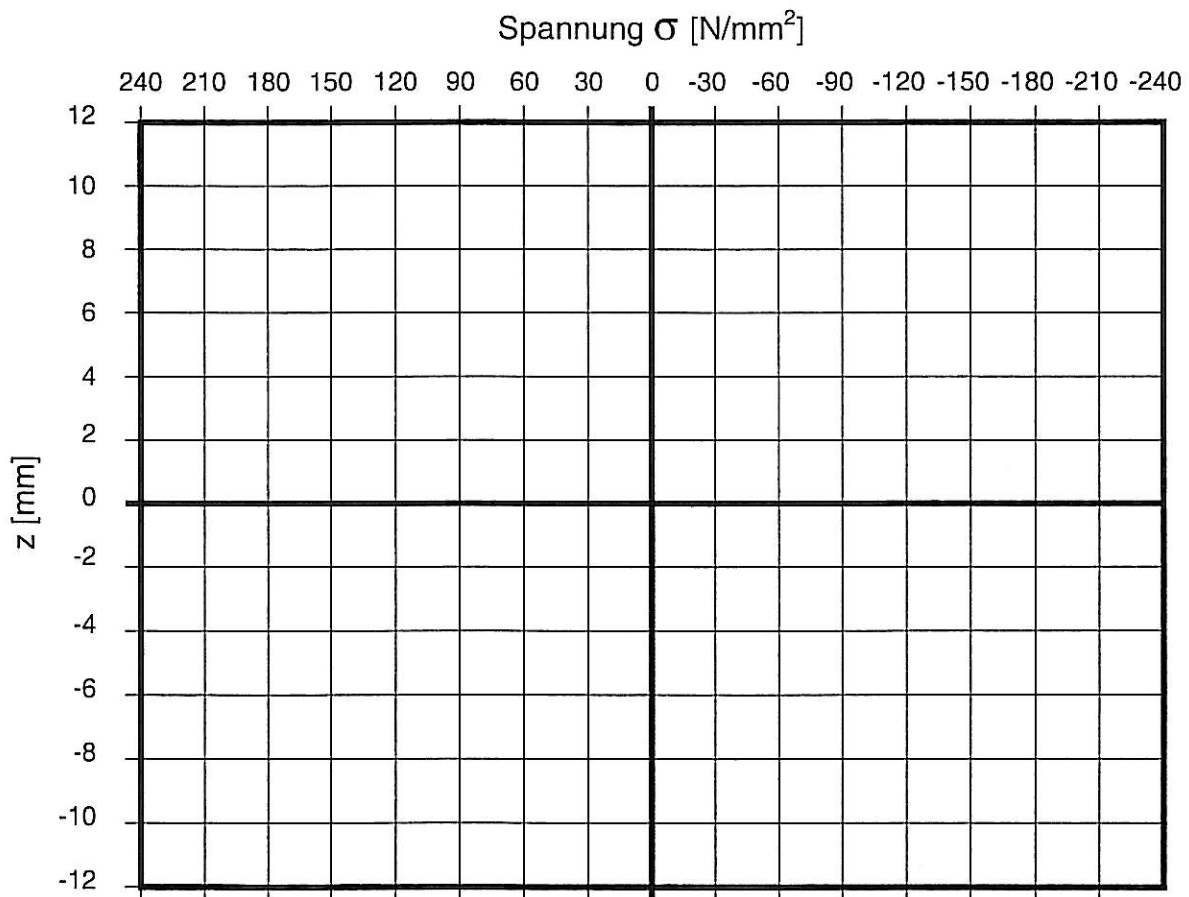
Abmessungen: $l = 2500 \text{ mm}$
 $b = 10 \text{ mm}$
 $h = 24 \text{ mm}$

Material: S235JRG2

sh

Hinweise:

- Querkraftinteraktion braucht nicht berücksichtigt zu werden.
- Bei den graphischen Darstellungen sind die Werte einzutragen.

Anlage 4.1

sh

Aufgabe 5

10 min

Als Abstandhalter für zwei Rechteckquerschnitte aus S235JRG2 dienen ein Rohrstück aus Aluminium AlMgSi1 und rohe Schrauben M12-4.6, siehe Abbildung 5.1. Berechnen Sie die Kraft in Schraubenlängsrichtung, die bei einer Erwärmung um $\Delta T = 50 \text{ K}$ auftritt.

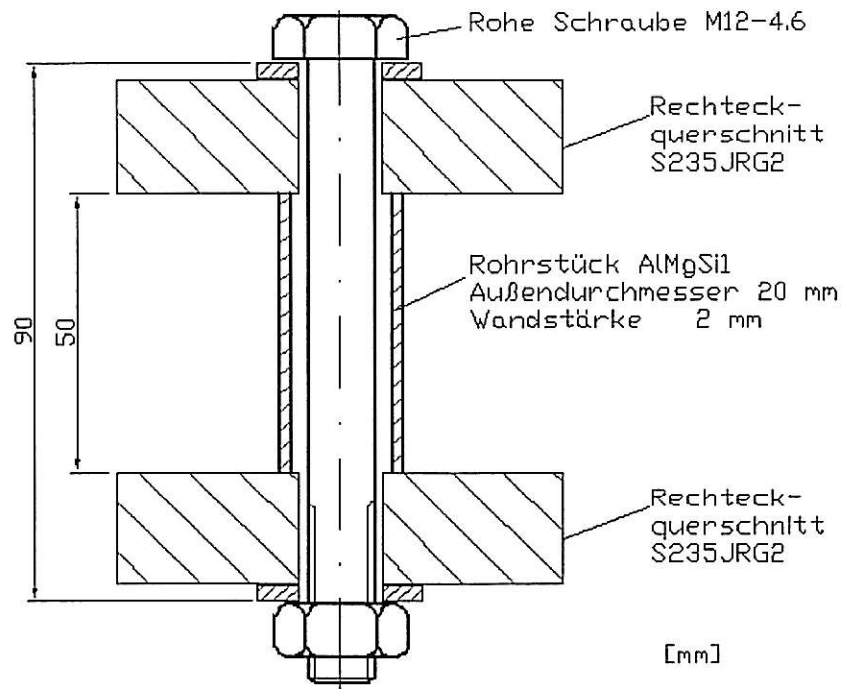


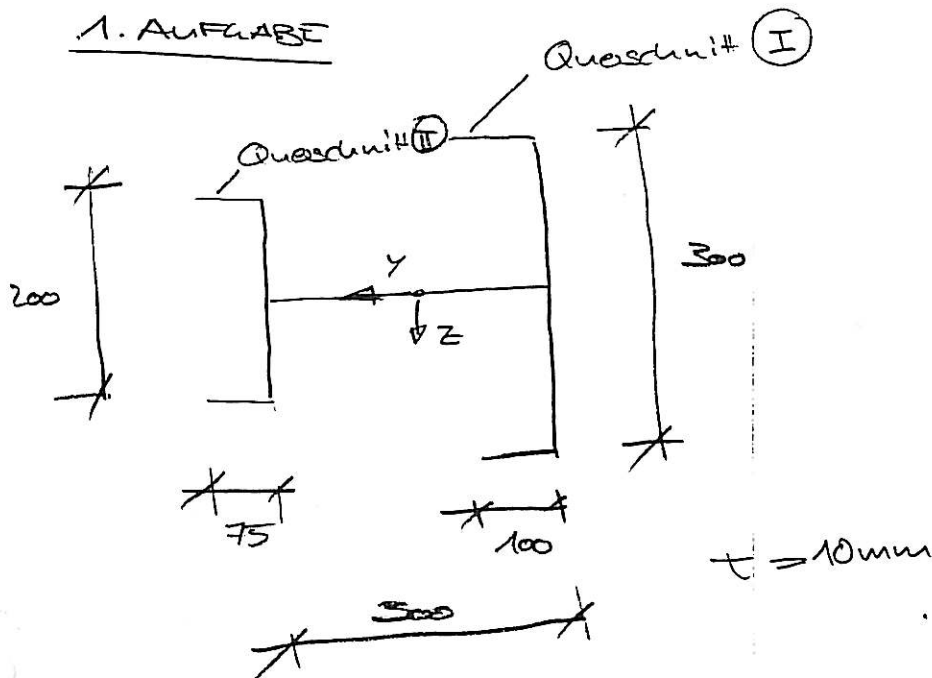
Abbildung 5.1: Querschnitt der Abstandhalter

Angaben zu AlMgSi1: $E = 70.000 \text{ N/mm}^2$
 $\alpha_k = 23 \cdot 10^{-6} \text{ K}^{-1}$

Hinweise:

- Die elastische Verformung der Rechteckquerschnitte soll vereinfachend vernachlässigt werden.
- Setzen Sie in Ihrer Berechnung vereinfachend nur den Schaftquerschnitt für die Schraube an.

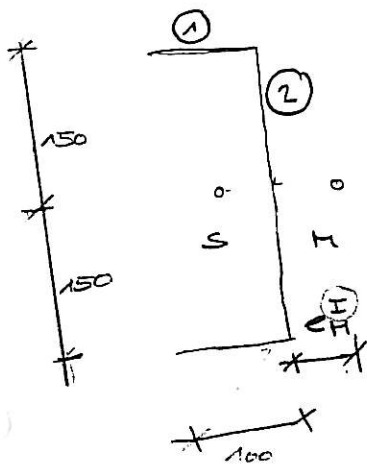
1. AUFGABE



Der Gesamtquerschnitt wird in Teilquerschnitt I und II zerlegt.

Für die Berechnung des Schubmittelpunktes dieser U-Querschnitte existieren tabellierte Formeln (Bautabellen)

Querschnitt I:



$$I_{y①} = 100 \cdot 15 \cdot 150^2 = 33750000 \text{ mm}^4$$

$$I_{y②} = \frac{1}{12} \cdot 300^3 \cdot 15 = 33750000 \text{ mm}^4$$

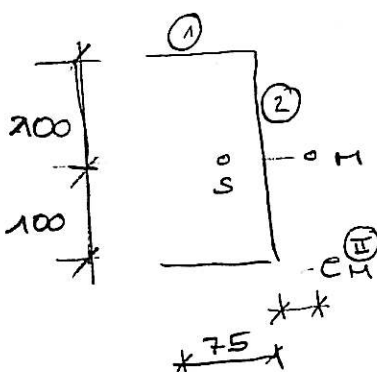
$$\Rightarrow I_{y①} = 101250000 \text{ mm}^4$$

z.Baus Schneides Bautabellen (12) Teil 8.40

$$e_m^I = - \left[\frac{I_{y①}}{I_{y②}} \cdot h \right] = - \frac{33750000}{101250000} \cdot 100$$

$$e_m^I = 33,33 \text{ mm}$$

Querschnitt II

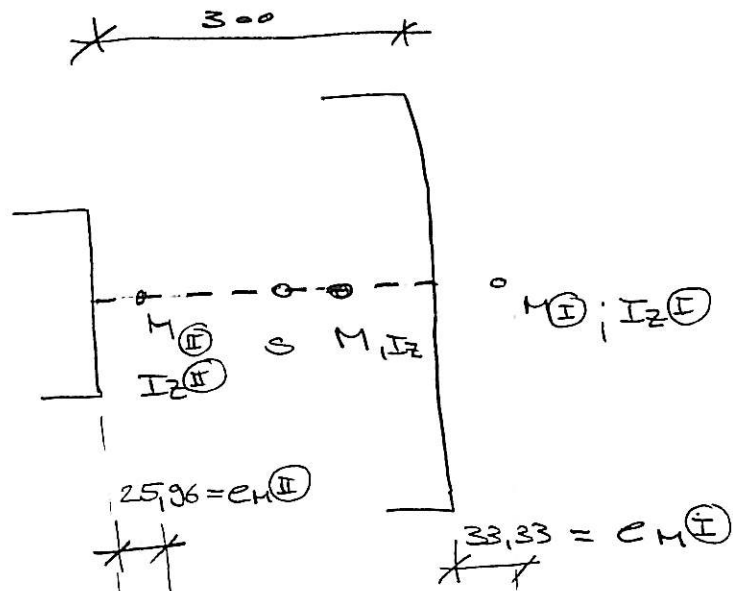


$$I_{y③} = 75 \cdot 15 \cdot 100^2 = 11250000 \text{ mm}^4$$

$$I_{y④} = \frac{1}{12} \cdot 200^3 \cdot 15 = 10000000 \text{ mm}^4$$

$$\Rightarrow I_{y⑤} = 32500000 \text{ mm}^4$$

$$e_m^{II} = - \frac{11250000}{32500000} \cdot 75 = -25,96 \text{ mm}$$



$$\sum I_{z,i} = 0 : \quad \text{---} e_M \text{---}$$

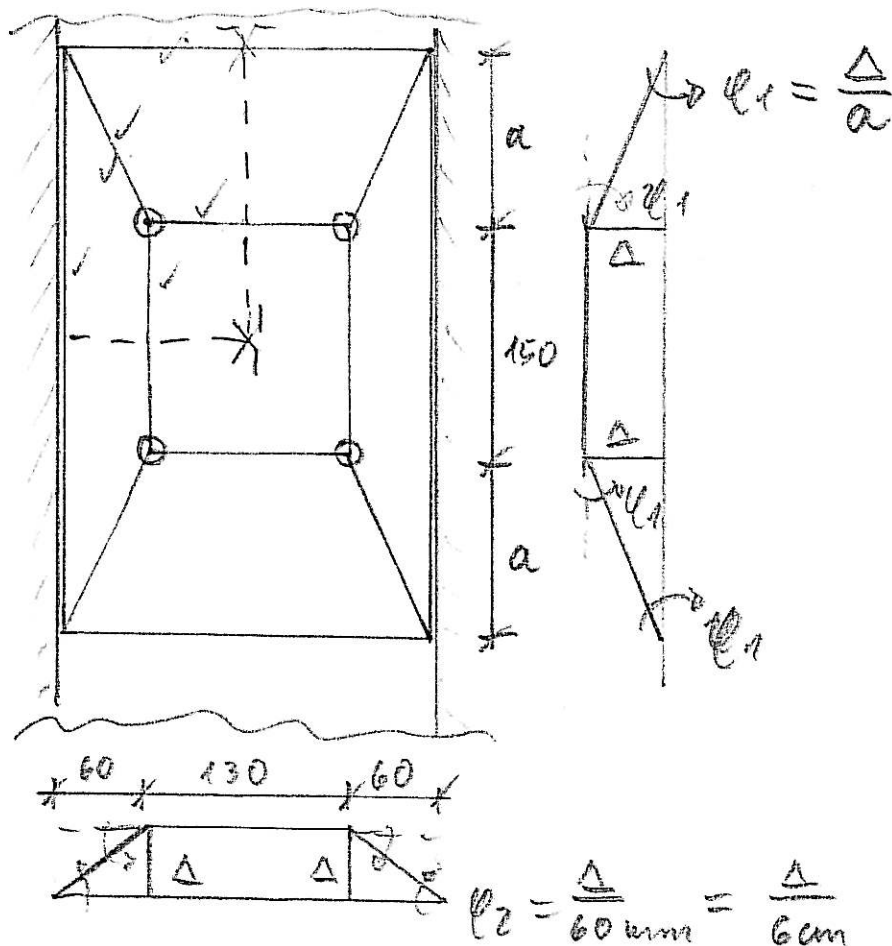
$$I_{\text{I}} \cdot e_M = I_{\text{II}} \cdot (300 - |e_{M,\text{II}}| + |e_{M,\text{I}}| - e_M)$$

$$10125000 \cdot e_M = 32500000 \underbrace{(300 - 25,96 + 33,33 - e_M)}_{307,37}$$

$$\Rightarrow e_M = 74,7 \text{ mm}$$

Abstand Sankmittelpunkt - Schwerpunkt

$$y_M = y_S - e_M + |e_{M,\text{I}}| = 137 - 74,7 + 33,3 = \underline{\underline{95,6 \text{ mm}}}$$



$$A_i = m_{pl} \cdot \Delta \cdot \left[\frac{1}{a} (12,5 \text{ cm} + 6,5 \text{ cm} + 6 \text{ cm}) + \frac{1}{6 \text{ cm}} (a + a + 7,5 \text{ cm}) \right]$$

$$= m_{pl} \cdot \Delta \cdot \left[\frac{1}{a} \cdot 25 + \frac{1}{3} \cdot a + 1,25 \right]$$

$$A_a = F \cdot \Delta$$

$$\Rightarrow F = m_{pl} \cdot \left[\frac{1}{a} \cdot 25 + \frac{1}{3} \cdot a + 1,25 \right]$$

$$\frac{\partial F}{\partial a} = 0: - \frac{1}{a^2} \cdot 25 + \frac{1}{3} \stackrel{!}{=} 0$$

$$\frac{25}{a^2} = \frac{1}{3} \Rightarrow a = \sqrt{75 \text{ cm}^2} = 8,66 \text{ cm}$$

$$\Rightarrow F_{TR, a_2} = m_{pl} \cdot \left[\frac{1}{\sqrt{75}} \cdot 25 + \frac{1}{3} \cdot \sqrt{75} + 1,25 \right] = \underline{\underline{42,14 \text{ kN}}}$$

Querschnittswerte der Längsteifen

Mittlere Breite der Stege:

$$b_{1k} = b_{2k} = 500 \text{ mm}$$

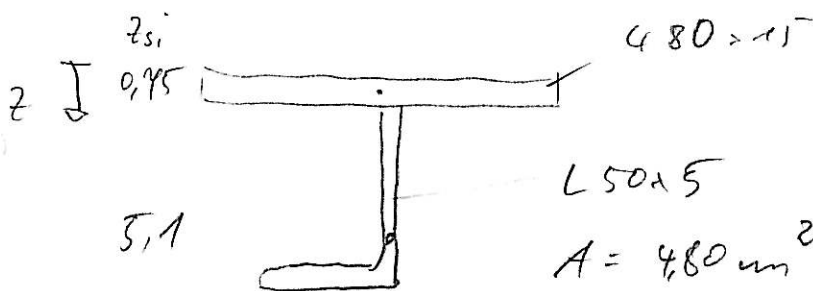
$$b_{1k}' = 0,605 \cdot t \cdot l_a \cdot \left(1 - 0,133 \frac{t \cdot l_a}{b_{1k}}\right)$$

$$b_{1k} = 0,605 \cdot 15 \cdot 75,9 \cdot \left(1 - 0,133 \cdot \frac{15 \cdot 75,9}{500}\right)$$

$$b_{1k} = 480 \text{ mm} < 500 \text{ mm}$$

$$< \frac{\alpha_i}{\beta} = \frac{3500}{\beta} = 116,4$$

$$A' = \frac{b_{1k}'}{2} + \frac{b_{2k}'}{2} = 480 \text{ mm}$$



$$A = 480 \text{ mm}^2$$

$$I = 11,0 \text{ cm}^4$$

$$e = 1,4 \text{ cm}$$

$$z = 1,5 + 5,0 - 1,4 = 5,1$$

$$A_1 \quad 48,0 \cdot 1,5 = 72,0 \text{ cm}^2 \quad A_{1z_1} \quad 72,0 \cdot 0,75 = 54,0$$

$$A_2 \quad \frac{4,8 \text{ cm}^2}{\Sigma} \quad A_{2z_2} \quad 4,8 \text{ cm}^2 \cdot 5,1 = 24,5$$

$$\Sigma \quad 76,8 \text{ cm}^2$$

$$\Sigma \quad 78,5 \text{ cm}^2$$

$$z_s = \frac{78,5}{76,8} = 1,02 \text{ cm} \quad \checkmark$$

$$\begin{aligned}
 I_y &= 48,0 \cdot 1,5^3 \cdot \frac{1}{12} & 13,5 \\
 &+ 11,0 & 11 \\
 &+ 4,8 \cdot (5,1 - 1,01)^2 & 80,3 \\
 &+ 72,0 \cdot (0,75 - 1,01)^2 & 4,874
 \end{aligned}$$

$$I_y = 110 \text{ cm}^4$$

$$A_{\text{ges}} = 76,4 \text{ cm}^2 \quad A_{\text{skif}} = 4,8 \text{ cm}^2$$

$$\delta^L = \frac{A_{\text{skif}}}{b_c \cdot t} = \frac{4,8}{100 \text{ cm} \cdot 1,5 \text{ cm}} = 0,03$$

$$\gamma^L = 10,92 \cdot \frac{1}{b_c t^3} = 10,92 \cdot \frac{110 \text{ cm}^4}{100 \text{ cm} \cdot 1,5 \text{ cm}^3} = 3,56$$

Bestwert $k_{\bar{\sigma}}$ nach Klöppel Scheer

$$k_{\bar{\sigma}} = 9,25$$

$$\bar{\sigma}_c = 189800 \left(\frac{t}{b} \right)^2 = 189800 \cdot \left(\frac{15}{1000} \right)^2 = 42,4 \text{ N/mm}^2$$

$$\bar{\sigma}_{xP_i} = k_{\bar{\sigma}_x} \cdot \bar{\sigma}_c = 9,25 \cdot 42,4 = 395 \text{ N/mm}^2$$

$$\bar{\lambda}_P = \sqrt{\frac{f_{y,k}}{\bar{\sigma}_{P_i}}} = \sqrt{\frac{360}{395}} = 0,941$$

$$C = 1,25 - 0,25 \psi = 1,25 - 0,25 \cdot 0,809 = 1,05 \leq 1,25$$

$$\eta = C \cdot \left(\frac{1}{\bar{\lambda}_P} - \frac{0,22}{\bar{\lambda}_P^2} \right) = 1,05 \cdot \left(\frac{1}{0,941} - \frac{0,22}{0,941^2} \right) = 0,874$$

$\eta < 1 \checkmark$

Knicklast ?

$$\frac{\bar{\sigma}_{p,i}}{\bar{\sigma}_{k,i}} = k \bar{\sigma}_d^2 \cdot \frac{1 + \sum \gamma^L}{1 + \sum \gamma^L}$$

$$= 9,21 \cdot 3,5^2 \cdot \frac{1 + 0,03}{1 + 3,56} = 2,48$$

$$\Lambda = \int_p^2 + 0,5 = 0,911^2 + 0,5 = 1,33 < 2$$

$$\hookrightarrow \Lambda = 2$$

$$\rho = \frac{1 - \frac{\bar{\sigma}_{p,i}}{\bar{\sigma}_{k,i}}}{\Lambda - 1} = \frac{2 - 2,48}{2 - 1} = -0,48 \neq 0$$

\hookrightarrow kein Knicklastähnliches Verhalten

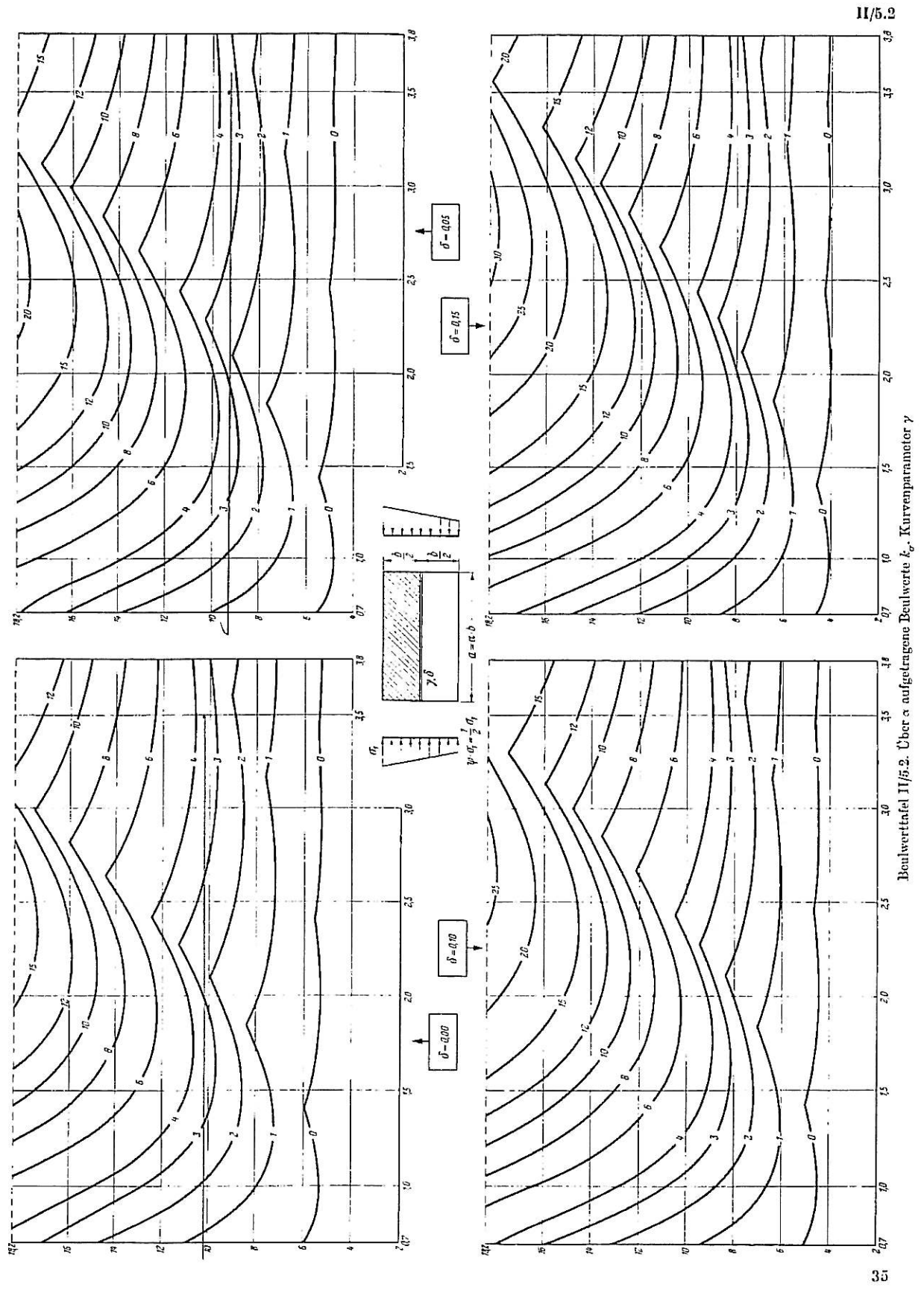
$$\bar{\sigma}_{p,R,d} = \gamma \frac{f_{y,k}}{\gamma_m} = 0,874 \cdot \frac{360}{1,1} = 286 \text{ N/mm}^2$$

$$\frac{\bar{\sigma}_d}{\bar{\sigma}_{p,R,d}} = \frac{320}{286} = 1,12 \neq 1 \quad \checkmark$$

\Rightarrow Beim vorhandenen Nachweis wurden das Gesamtselb-
benden nicht nachgewiesen.

Dieser Nachweis ist maßgebend und wird
nicht erfüllt. \Rightarrow Querschnitt verstärken,
z.B. größere Längsstufe

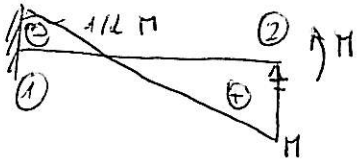
Beulwerte für mittige Längssteife nach Klöppel-Scheer:



52,5
~ 9,25

Prüfung "Dünnw. Tragw. und plast. Bemessung" He' 2002, Musterlösung A4/4.1

1) Momentenlinie

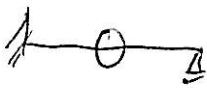


Falls M_{pl} in ② erreicht wird kann die Last nicht mehr gesteigert werden \rightarrow kin. Kette

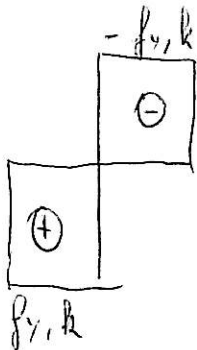
Somit ist M_{pl} die maximal aufnehmbare Last.

$$M_{pl} = \frac{bh^2}{4} \cdot f_{y,k} = \frac{1,0 \cdot 2,4^2}{4} \cdot 24 = 34,56 \text{ kNm}$$

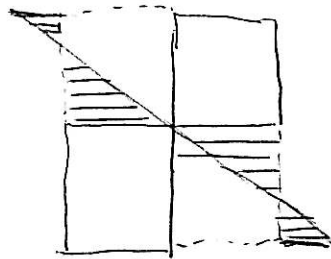
2) Keine plastische Systemreserven, elastische Entlastung $\Rightarrow M_{rest} = 0$



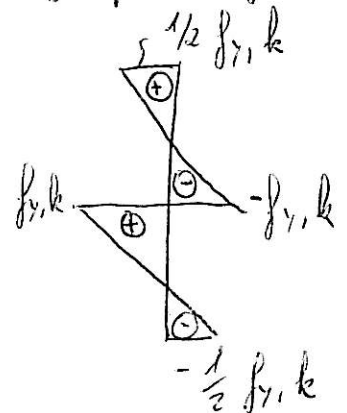
3) Belastung bis M_{pl} :



el. Entlastung



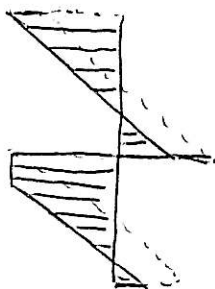
Eigenspannungen



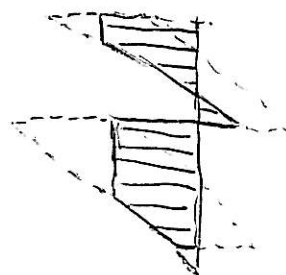
4) $N = 26,4 \text{ kN}$ (Zug)

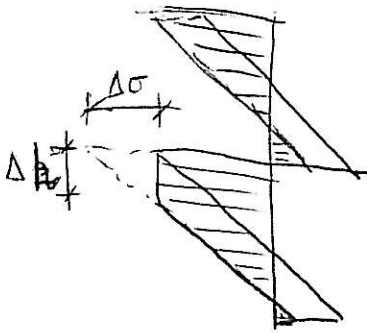
Da Eigenspannungen vorliegen \rightarrow Ausfallfläche. 2 Möglichkeiten:

* 1. Fall - nur in der unteren Hälfte des Querschnitts



2. Fall Oben + unten





$$\Delta\sigma \cdot b \cdot h - \frac{1}{2} \Delta h \cdot b \cdot \Delta\sigma = N \quad (1)$$

Steigung: $\Delta\sigma = \frac{\Delta h}{h/2} \cdot 1,5 f_{y,k}$

$$\Delta\sigma = \Delta h \cdot \frac{3}{2,4} \cdot 24$$

$$\Delta\sigma = 30 \Delta h$$

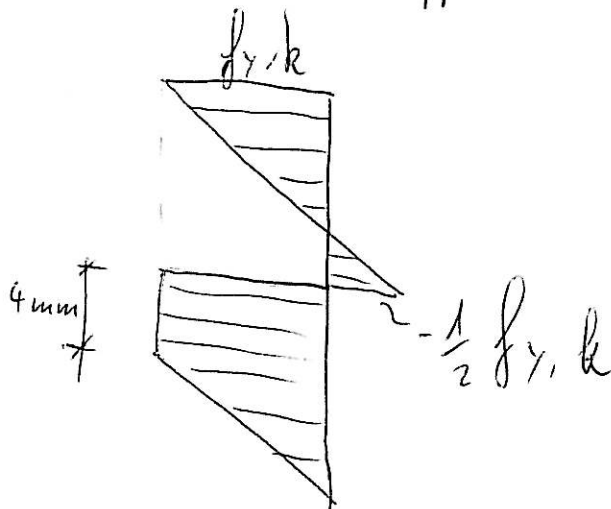
$$(1) \Leftrightarrow 30 \Delta h \cdot 2,4 \cdot 1,0 - \frac{1}{2} \Delta h \cdot 1,0 \cdot 30 \cdot \Delta h = 26,4$$

$$\Leftrightarrow -72 \Delta h + 15 (\Delta h)^2 + 26,4 = 0$$

Auflösen liefert $\Delta h = 0,4 \text{ cm} = 4 \text{ mm}$

$$\Delta\sigma = 12 \text{ kN/cm}^2 = 120 \text{ N/mm}^2$$

Im oberen Querschnittsbereich wird $f_{y,k}$ gerade erreicht (Grenzfall!). Fall 1 trifft immernoch zu.

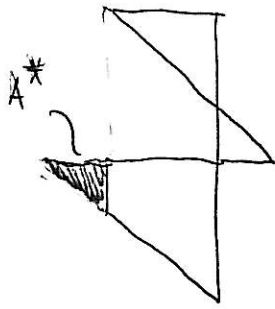


$$5) N_{pl} = A \cdot f_{y,k} = 10 \cdot 24 \cdot 240 = 57600 \text{ N} = 57,6 \text{ kN}$$

$$N/N_{pl} = \frac{26,4}{57,6} = 0,46$$

M entsteht aus Fehlfäche A^* \rightarrow Vorzeichen vertauschen

4.3



$$-M = \frac{1}{3} \Delta h \cdot \frac{1}{2} \Delta \sigma \cdot \overbrace{\Delta h \cdot b}^{A^*}$$

$$M = -\frac{1}{3} \cdot \frac{1}{2} \cdot 0,4^2 \cdot 12 \cdot 1,0$$

$$M = -0,32 \text{ kNm}$$

$$\Rightarrow \frac{M}{M_{pl}} \approx 0,01$$

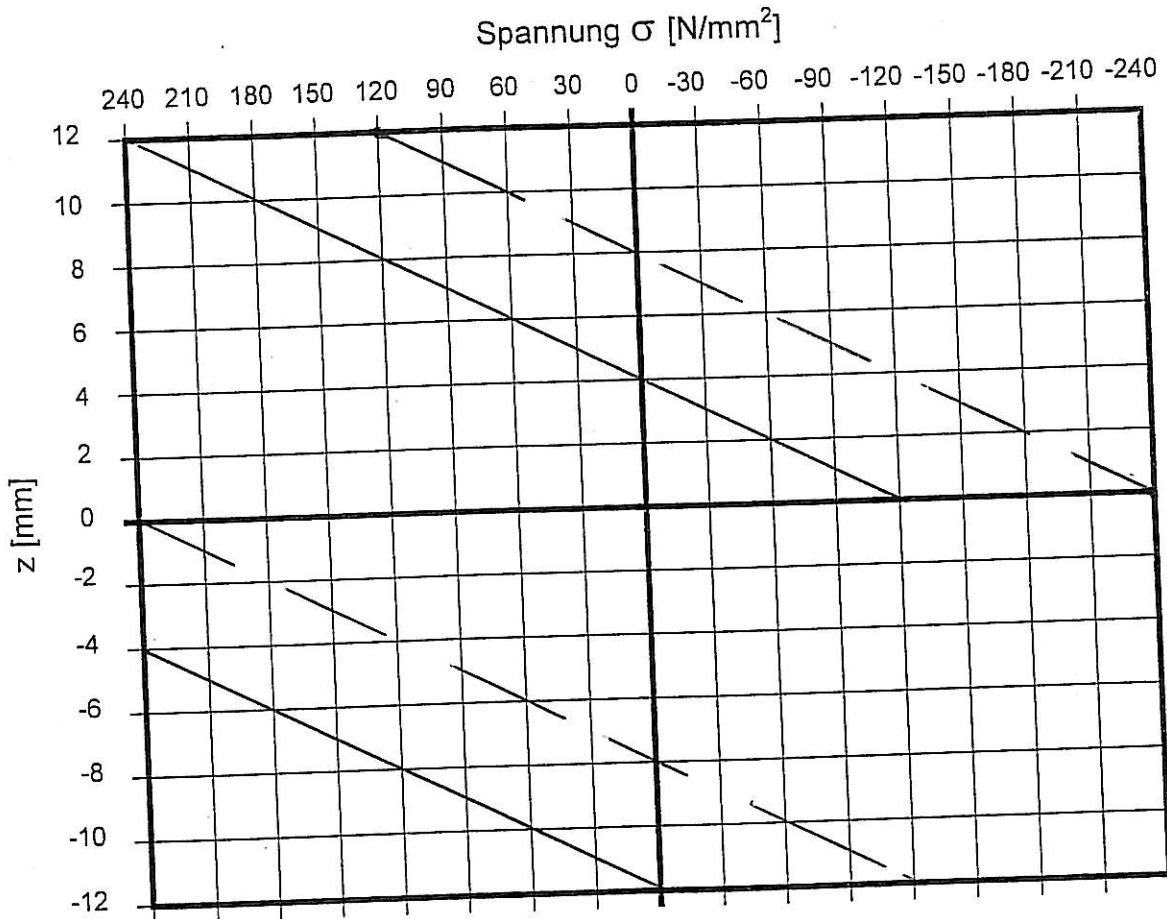
6. Eigenspannungen plastizieren aus $\Rightarrow N_{max} = N_{pl} = 57,6 \text{ kN}$

Hinweise:

- Querkraftinteraktion braucht nicht berücksichtigt zu werden.
- Bei den graphischen Darstellungen sind die Werte einzutragen.

Anlage 4.1

— — — 20 3.
 ————— 20 4.



Schraube:

$$A_{Sch} = 113 \text{ mm}^2$$

Unterschiedl. Ausdehnung auf $l_1 = 50 \text{ mm}$

$$\alpha_k = 12 \cdot 10^{-6}$$

$$\Delta l_S = 12 \cdot 10^{-6} \cdot 50 \cdot 50 = 0,030 \text{ mm}$$

Roburstück

$$A = \pi (10^2 - 8^2) = 113 \text{ mm}^2$$

$$\Delta l_R = 23 \cdot 10^{-6} \cdot 50 \cdot 50 = 0,058 \text{ mm}$$

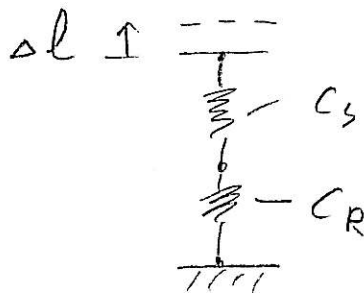
$$\Delta l = 0,028 \text{ mm}$$

\Rightarrow Dehnung auf $l_2 = 90 \text{ mm}$

$$C_S = 210.000 \cdot \frac{113}{90} = 263.000 \frac{\text{N}}{\text{mm}}$$

\Rightarrow Zwängung auf $l_1 = 50 \text{ mm}$

$$C_R = 70.000 \cdot \frac{113}{50} = 158.000 \frac{\text{N}}{\text{mm}}$$



$$C_{ges} = \frac{1}{\frac{1}{263.000} + \frac{1}{158.000}} = 98.700 \frac{\text{N}}{\text{mm}}$$

$$\Rightarrow N_S = 98.700 \cdot 0,028 = \underline{\underline{2.760 \text{ N}}}$$