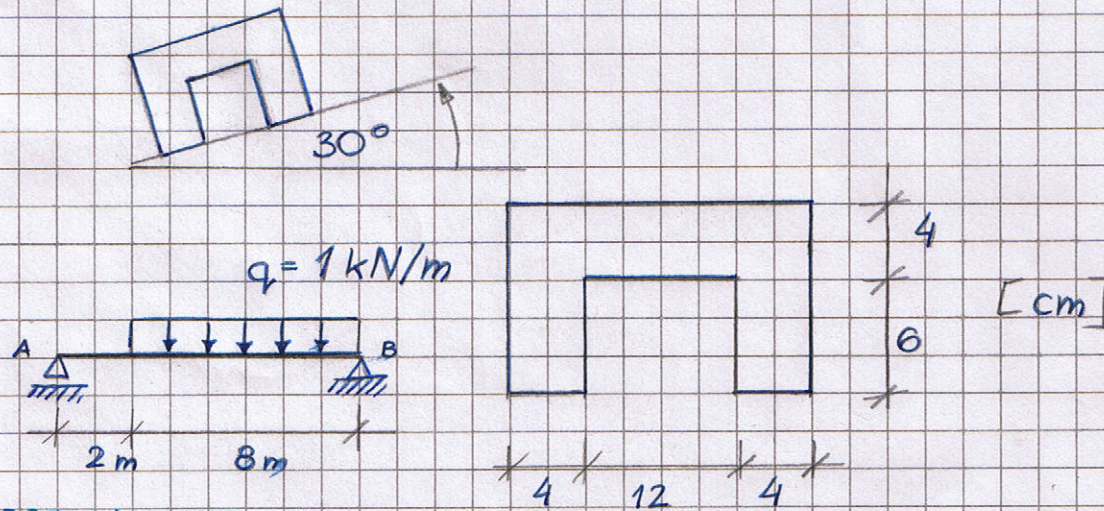


Zad. Dla belki o podanym schemacie statycznym i przekroju poprzecznym sporządzić wykres naprężeń normalnych.

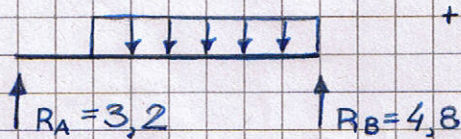
## ZGINANIE UKOŚNE



ROZWIĄZANIE:

1. Wyznaczenie maksymalnego momentu zgin.

wyznaczenie reakcji:



$$\sum M_A = 0 \quad R_B \cdot 10 - (1 \cdot 8) \cdot 6 = 0$$

$$R_B = 48 : 10$$

$$R_B = 4,8$$

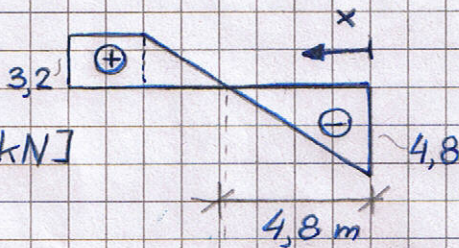
$$\sum M_B = 0 \quad R_A \cdot 10 - (1 \cdot 8) \cdot 4 = 0$$

$$R_A = 32 : 10$$

$$R_A = 3,2$$

**T**

[kN]



sprawdzenie:

**M**

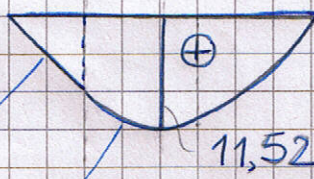
[kNm]

$$\sum P_y = 0 \quad R_A + R_B - q \cdot 8 = 0$$

$$0 = 0 \quad \text{ok!}$$

prosta

parabola  
2 st.



$$T(x) = -4,8 + 1 \cdot x = 0 \quad \left( \begin{array}{l} \text{wyznaczenie} \\ \text{miejsca } x \text{ dla} \\ M_{\max} \end{array} \right)$$

dla  $x = 4,8$

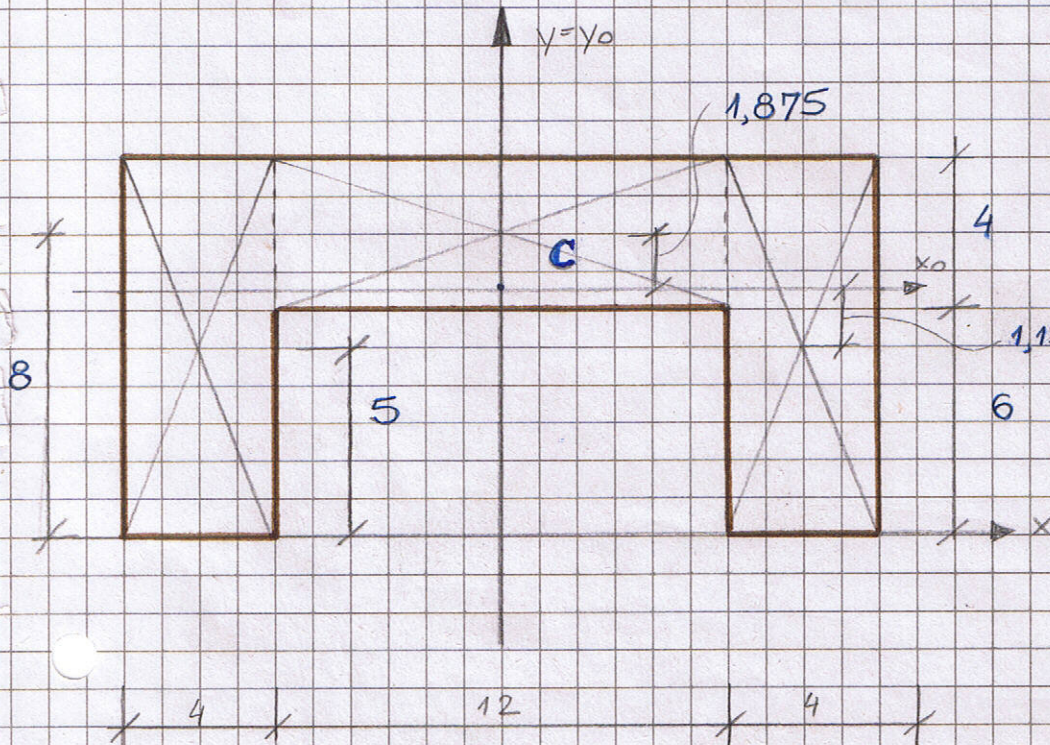
funkcja momentów zginających

$$M(x) = 4,8 \cdot x - \frac{x^2}{2}$$

$$M_{\max} = M(x=4,8) = 11,52 \text{ kNm} = 1152 \text{ kNcm}$$



## 2. Charakterystyka przekroju ( $I_x, I_y$ )



Wyznaczenie środka ciężkości Druży

$$A = 2 \cdot (4 \cdot 10) + 4 \cdot 12 = 128 \text{ cm}^2$$

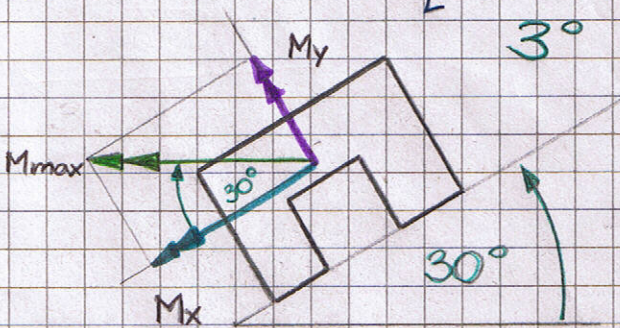
$$S_x = 2 \cdot (4 \cdot 10) \cdot 5 + 12 \cdot 4 \cdot 8 = 784 \text{ cm}^3$$

$$y_c = \frac{S_x}{A} = 6,125 \text{ cm}$$

$$I_x = \frac{12 \cdot 4^3}{12} + (12 \cdot 4) \cdot (1,875)^2 + 2 \cdot \left[ \frac{4 \cdot 10^3}{12} + 10 \cdot 4 \cdot 1,125^2 \right] = 1000,667 \text{ cm}^4$$

$$I_y = \frac{4 \cdot 12^3}{12} + 2 \cdot \left[ \frac{10 \cdot 4^3}{12} + 10 \cdot 4 \cdot 8^2 \right] = 5802,667 \text{ cm}^4$$

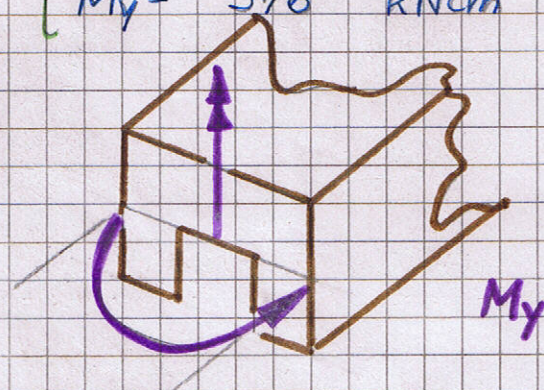
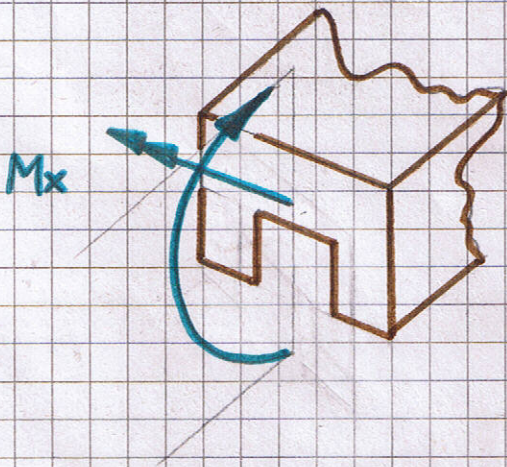
## 3. Rozkład momentu max. na składowe momenty ( $M_x, M_y$ )



$$\frac{M_x}{M_{max}} = \cos 30^\circ \Rightarrow M_x = M_{max} \cdot \cos 30^\circ$$

$$\frac{M_y}{M_{max}} = \sin 30^\circ \Rightarrow M_y = M_{max} \cdot \sin 30^\circ$$

$$\begin{cases} M_x = 997,66 \text{ kNcm} \\ M_y = 576 \text{ kNcm} \end{cases}$$





#### 4.° Naprężenia normalne (zginanie ukośne)

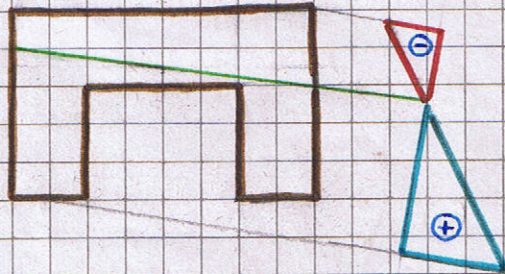
$$\sigma(x,y) = \frac{M_x}{I_x} \cdot y + \frac{M_y}{I_y} \cdot x = 0,997y + 0,0992x$$

oś zerowa

$$\sigma(x,y) = 0$$

$$y = -0,0995x$$

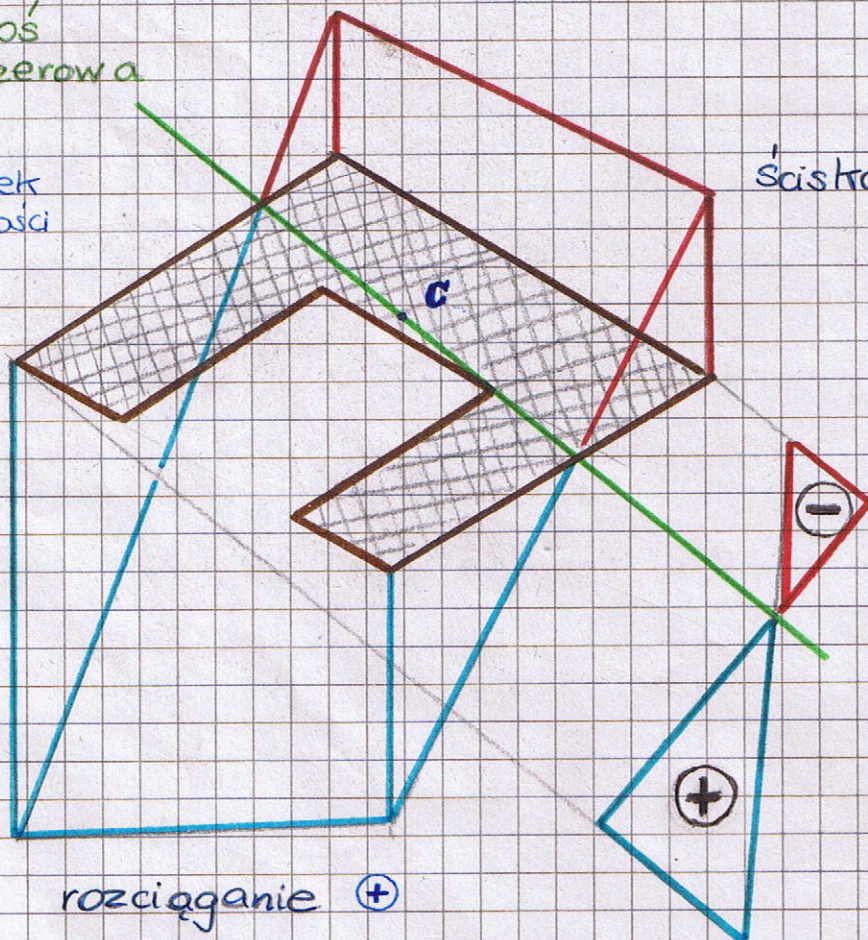
oś zerowa



$$\sigma(x=10, y=3,875) = 4,855 \frac{\text{kN}}{\text{cm}^2} = 48,55 \text{ MPa}$$

oś zerowa

c - środek ciężkości



$$\sigma(x=10, y=6,125) = 7,098 \frac{\text{kN}}{\text{cm}^2} = 70,98 \text{ MPa}$$

ściskanie ⊖

48,55 MPa

rozciąganie ⊕

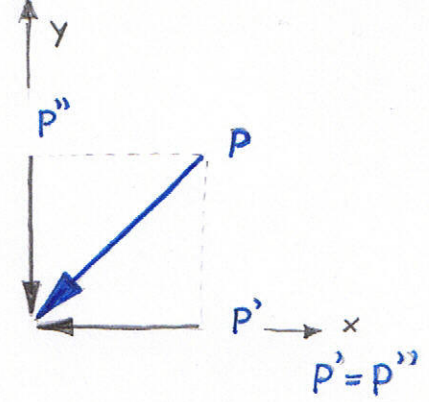
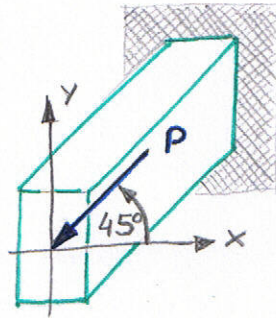
70,98 MPa



Dodatek: Zginanie ukośne

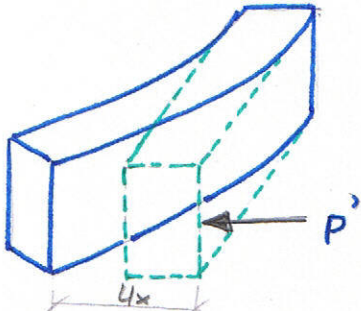
Wyznaczanie położenia osi zerowej

PRZEWIDYWANIE

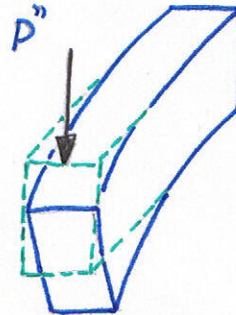


w sytuacji  $I_y < I_x$

dla  $P'$



dla  $P''$

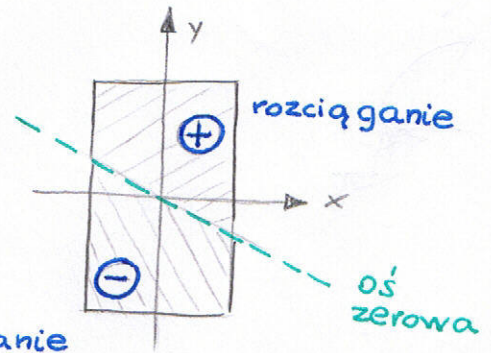
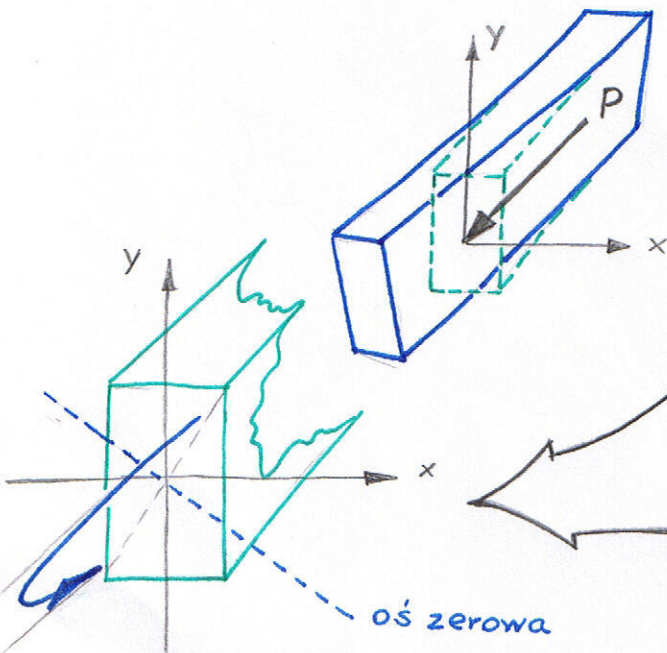


$P'$  - składowa równoległa do osi x  
 $P''$  - składowa równoległa do osi y

ugięcie (naprężenia) od składowej  $P'$  większe niż dla składowej  $P''$  ponieważ  $I_y < I_x$ , a  $P' = P''$

$$\sigma_i = \frac{M_i}{I_i} \cdot x_i$$

Stan sumaryczny (działanie siły P)

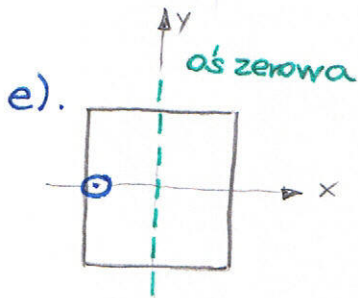
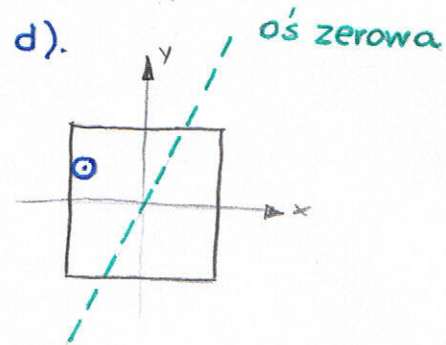
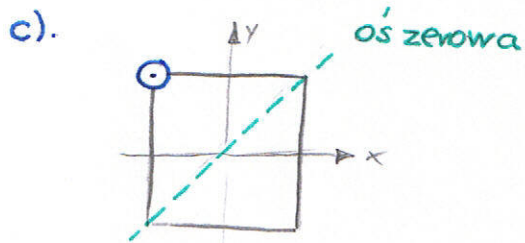
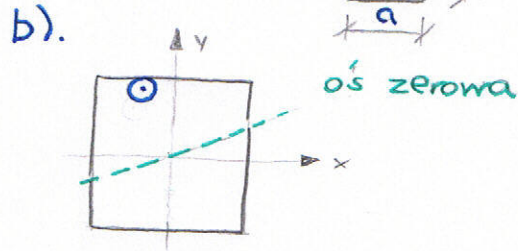
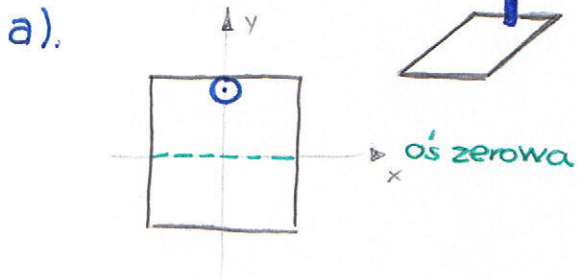


ściskanie

na podstawie wyobrażonej deformacji potrafimy przewidzieć położenie osi zerowej, pozwala nam to na weryfikowanie wyników obliczeń

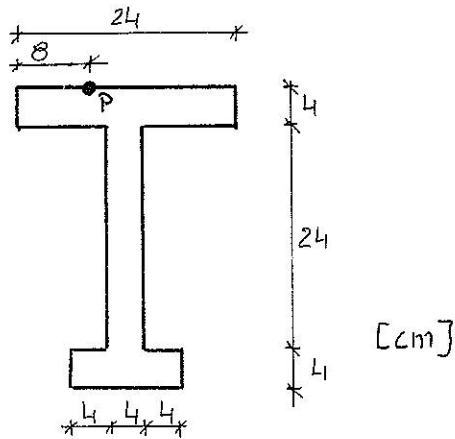
Podobnie wygląda problem dla  
r/s mimosiadowego

przekrój - kwadrat  
 $a \times a$



# Zadanie [Ściskanie mimośrodkowe]

Nyżnaczyć wykres naprężen normalnych dla poniższego przekroju, wywołanych siłą ścisającą o wartości 200 kN.



$$P = 200 \text{ [kN]} \quad (\text{ścisająca})$$

1° Charakterystyki geometryczne przekroju:

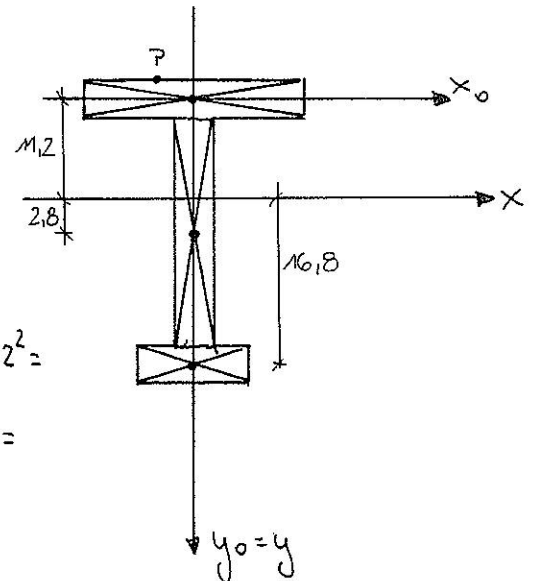
$$A = L1 \cdot (2L1 + 2L1 + L1) = 240 \text{ [cm}^2\text{]}$$

$$S_{X_0} = 2L1 \cdot L1 \cdot 11,2 + L1 \cdot 2L1 \cdot 2,8 = 2688 \text{ [cm}^3\text{]}$$

$$y_c = \frac{S_{X_0}}{A} = \frac{2688}{240} = 11,2 \text{ [cm]}$$

$$\begin{aligned} I_x &= \frac{12 \cdot L1^3}{12} + 12 \cdot L1 \cdot 16,8^2 + \frac{L1 \cdot 2L1^3}{12} + 2L1 \cdot L1 \cdot 2,8^2 + \frac{2L1 \cdot L1^3}{12} + 2L1 \cdot L1 \cdot 11,2^2 = \\ &= 6L1 + 13547,52 + 4608 + 752,64 + 128 + 12042,24 = \\ &= 31142,4 \text{ [cm}^4\text{]} \end{aligned}$$

$$I_y = \frac{L1 \cdot 2L1^3}{12} + \frac{2L1 \cdot L1^3}{12} + \frac{L1 \cdot L1^3}{12} = 5312 \text{ [cm}^4\text{]}$$



2° Siły wewnętrzne w przekroju:

$$N = -200 \text{ [kN]}$$

$$|M_x| = 200 \cdot 11,2 = 2240 \text{ [kNcm]}$$

$$|M_y| = 200 \cdot L1 = 800 \text{ [kNcm]}$$

3<sup>o</sup> Funkcja naprężeni

$$\sigma(x,y) = \frac{N}{A} + \frac{M_y}{J_y} x + \frac{M_x}{J_x} y$$

$$\sigma(x,y) = \frac{-200}{240} + \frac{800}{5312} x + \frac{2640}{31162,4} y$$

$$\sigma(x,y) = -0,8333 + 0,1506 x + 0,0848 y$$

4<sup>o</sup> Zównanie osi dobiegłej (brak naprężeni)

$$\sigma(x,y) = 0 \Leftrightarrow -0,8333 + 0,1506 x + 0,0848 y$$
$$0,0848 y = 0,8333 - 0,1506 x$$

$$y = 9,8267 - 1,7759 x$$

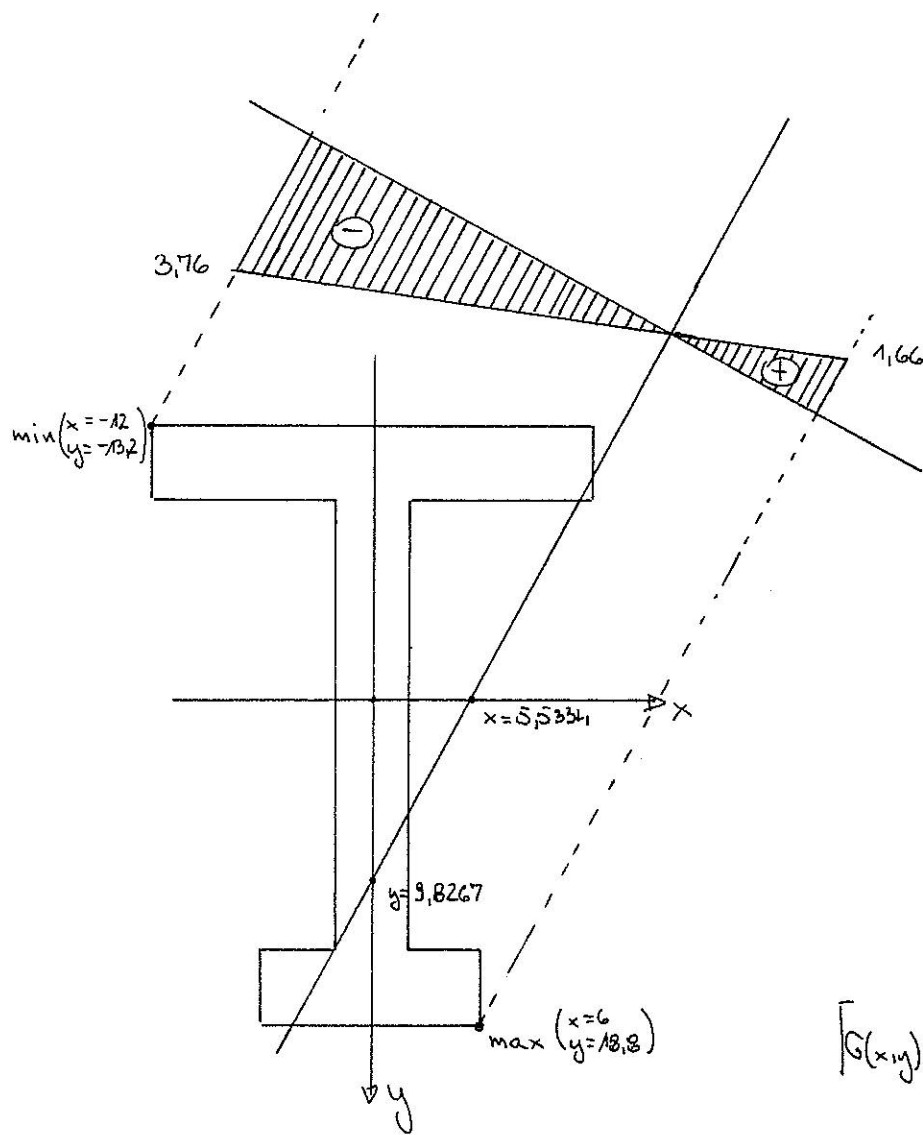
(poszukujemy punktów przecięcia osi dobiegłej z osiami  $x$  i  $y$  :)

$$\begin{cases} x=0 \\ y=9,8267 \end{cases}$$

$$y=0 \Rightarrow 1,7759 x = 9,8267$$
$$x = 5,5334$$

$$\begin{cases} x=5,5334 \\ y=0 \end{cases}$$

5° Wykres naprężeń i wartości ekstremalne:



$$\left[ \sigma(x,y) = -0,8333 + 0,1506 \cdot x + 0,0848 \cdot y \right]$$

$$\sigma_{\max} = \sigma \left( \begin{matrix} x=6 \\ y=18,8 \end{matrix} \right) = -0,8333 + 0,1506 \cdot 6 + 0,0848 \cdot 18,8 = 1,66 \left[ \frac{\text{kN}}{\text{cm}^2} \right]$$

$$\sigma_{\min} = \sigma \left( \begin{matrix} x=-12 \\ y=-13,2 \end{matrix} \right) = -0,8333 + 0,1506 \cdot (-12) + 0,0848 \cdot (-13,2) = -3,76 \left[ \frac{\text{kN}}{\text{cm}^2} \right]$$