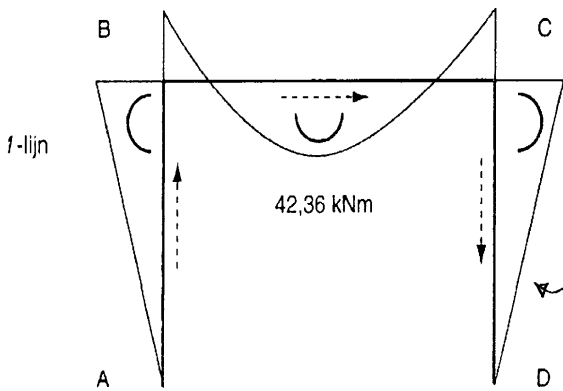
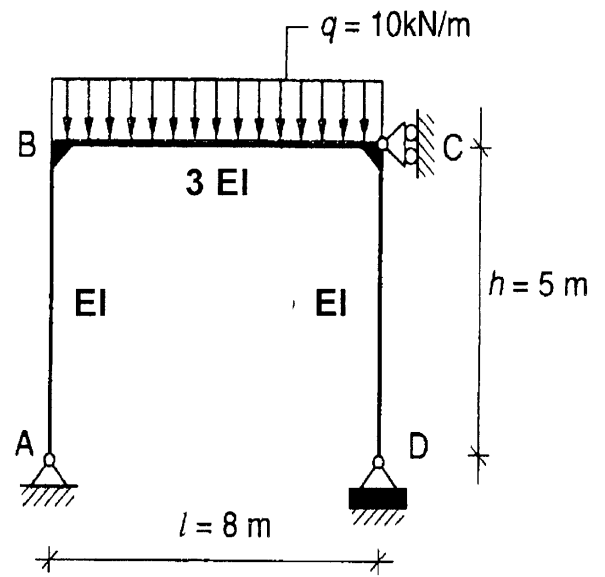
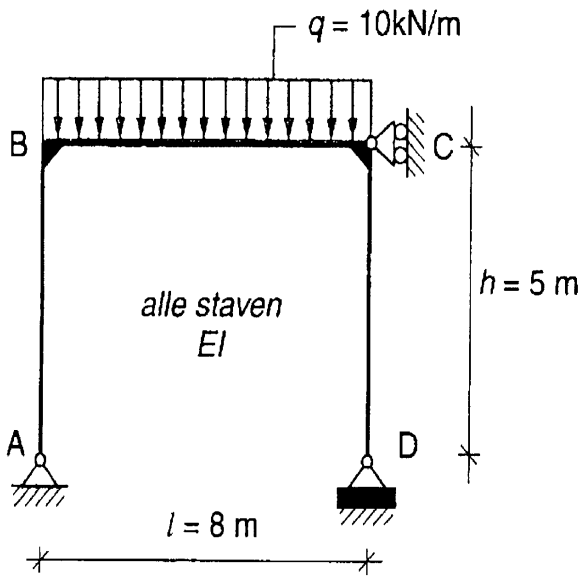


WEEK 7 – Mod. 6, H.4 Stijfheidsverschillen

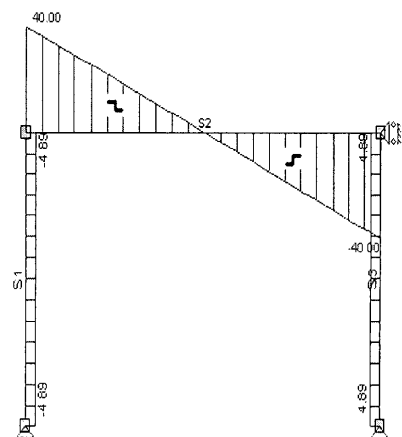
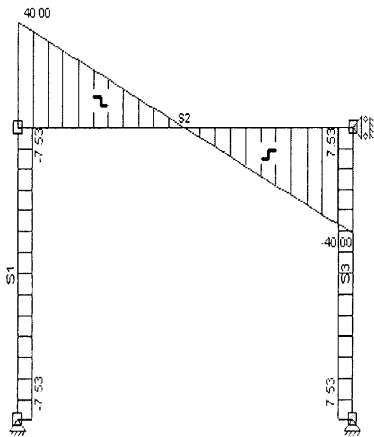
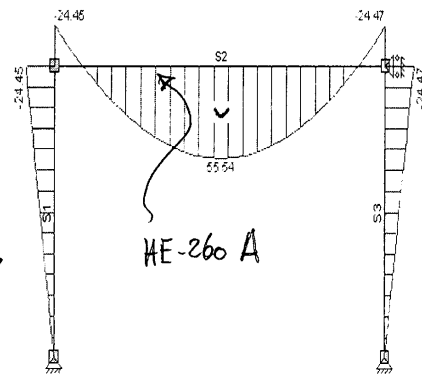
Stijfheidsverschillen tussen regel en kolom



MATRIX-FRAME

HE-200A

HE-200A : $I_y = 3692$
 260A : $I_y = 10455$ } factor 2,83



Raamwerk: Voorbeeld

gevraagd: krachtweddeling en reactiekrachten

Momenten in B en C oplossen met

- ① $\mathcal{S}_{BA} = \mathcal{S}_{BC}$
- ② $\mathcal{S}_{CB} = \mathcal{S}_{CD}$

$$\textcircled{1} \quad \frac{M_B \cdot h}{3EI} = -\frac{M_B \cdot l}{3 \cdot (3EI)} - \frac{q \cdot l^3}{24 \cdot (3EI)} - \frac{M_C \cdot l}{6(3EI)}$$

$$\textcircled{2} \quad \frac{M_C \cdot l}{6 \cdot (3EI)} + \frac{q \cdot l^3}{24 \cdot (3EI)} + \frac{M_C \cdot l}{3 \cdot (3EI)} = -\frac{M_C \cdot h}{3EI}$$

opm: vanwege symmetrie zal moment in C even groot zijn als moment in B
zomet, dan ① en ② uitwerken en M_B en M_C oplossen

$$\textcircled{1} \quad \frac{M_B \cdot 5}{3EI} = -\frac{M_B \cdot 8}{9EI} - \frac{10 \cdot 8^3}{72EI} - \frac{M_B \cdot 8}{18EI}$$

$$M_B \cdot \left(\frac{30}{18} + \frac{16}{18} + \frac{8}{18} \right) = -\frac{640}{9}$$

$$M_B = -\frac{640}{9} \cdot \frac{18}{54}$$

$$\rightarrow M_B = -23,7 \text{ kNm}$$

$$\rightarrow M_C = -23,7 \text{ kNm}$$

Verticale reactiekrachten

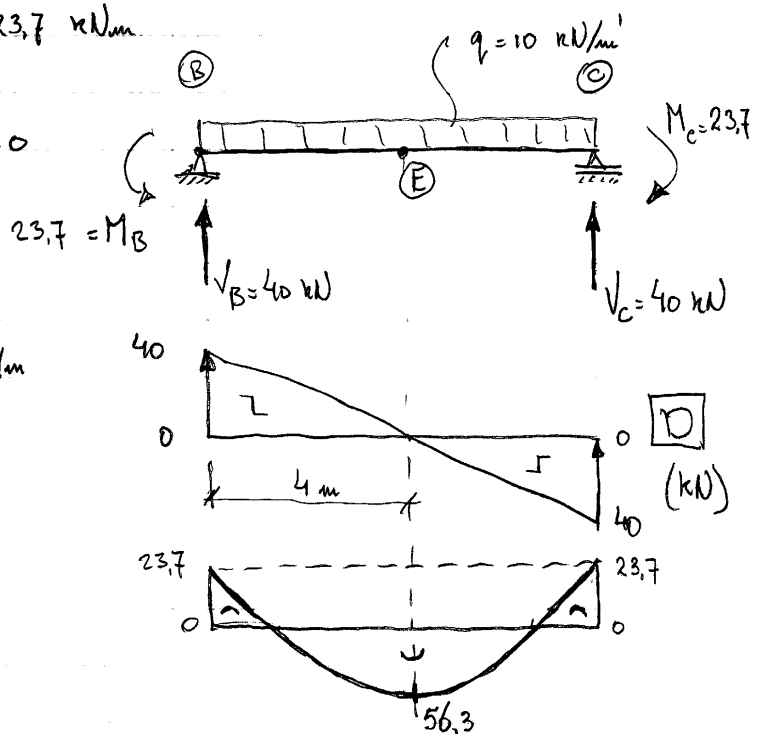
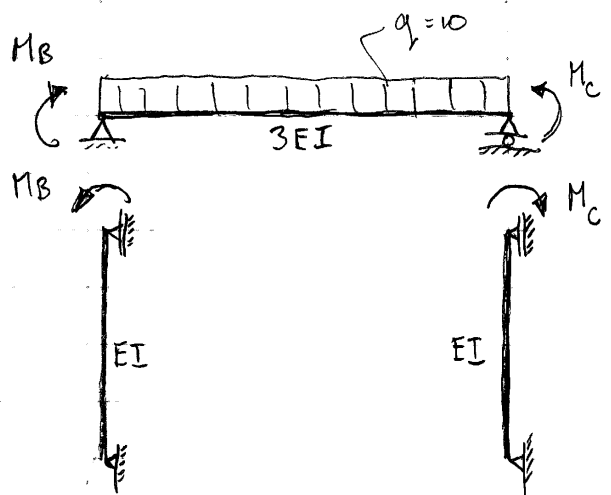
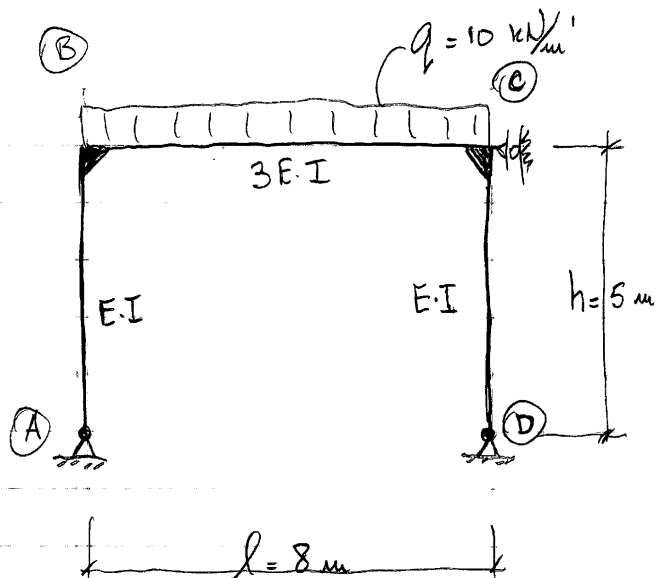
Momenten M_B en M_C werken elkaar tegen \rightarrow reacties = 0

blijft over q -belasting

$$V_B = V_C = 40 \text{ kN} (\uparrow)$$

Moment in (E)

$$M_E = -23,7 + 40 \cdot 4 \cdot \frac{1}{2} \rightarrow M_E = 56,3 \text{ kNm}$$

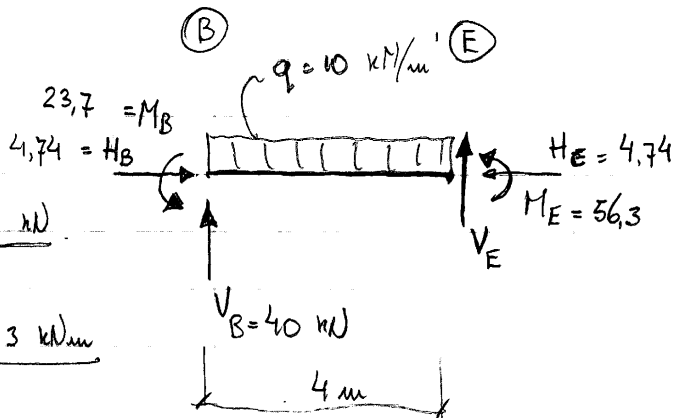


of: in punt E

$$\sum V=0: 40 - 10 \cdot 4 + V_E = 0 \rightarrow V_E = 0 \text{ kN}$$

$$\sum M=0: -M_E - (10 \cdot 4) \cdot 2 + 40 \cdot 4 - 23,7 = 0$$

$$M_E = 160 - 80 - 23,7 \rightarrow M_E = 56,3 \text{ kNm}$$

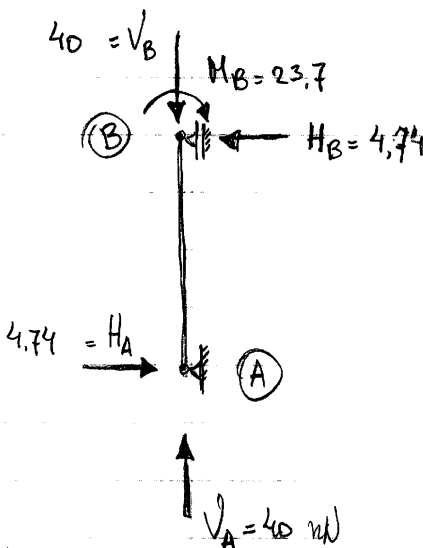


Kolom AB

$$\sum M_B=0: +23,7 - H_A \cdot 5 = 0$$

$$H_A = 4,74 \text{ kN} (\rightarrow)$$

$$\sum H=0: H_B = 4,74 \text{ kN} (\leftarrow)$$



H_A en H_B veroorzaken
dwarskrachten in staaf AB

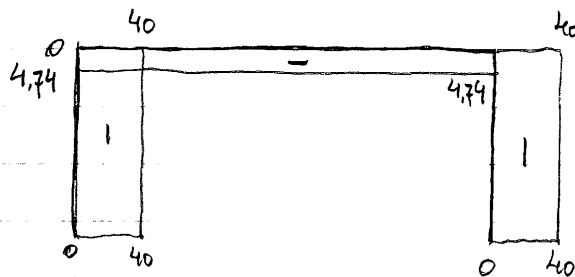
Kracht H_B in de kolom geeft een
normaalkracht H_B in staaf BC !!

$$\sum V=0: V_A - V_B = 0 \rightarrow V_A = 40 \text{ kN} (\uparrow)$$

Kolom DC

zelfde uitwerking

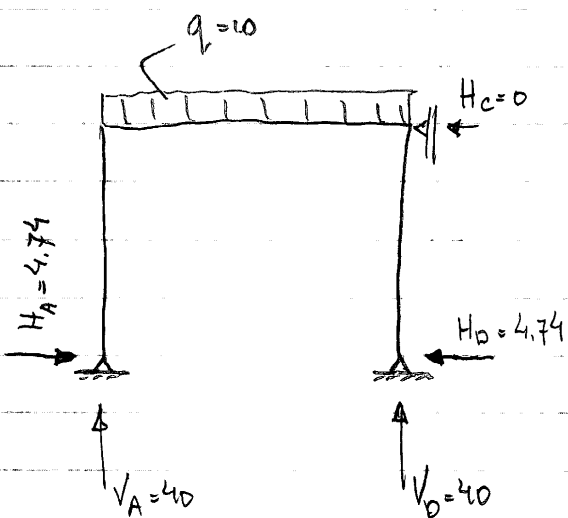
N-lijn
[kN]



Samengewat

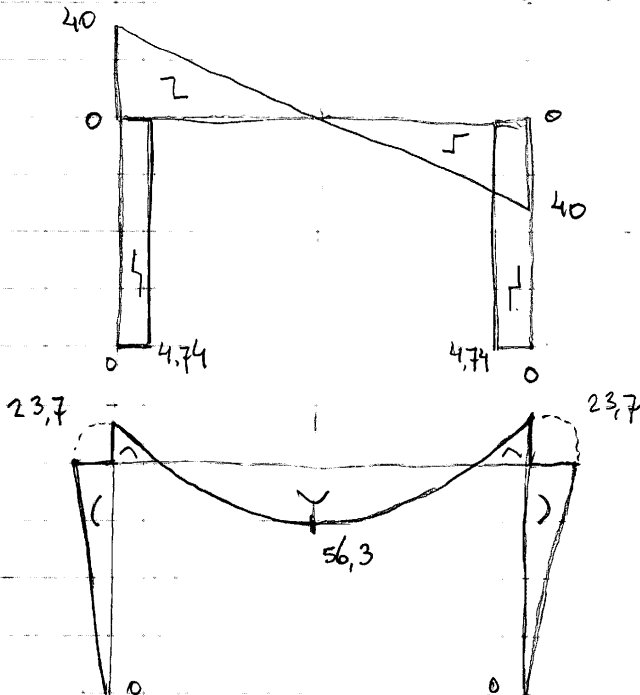
(controleer met Matrix-Frame)

Reactiekrachten



D-lijn
[kNm]

M-lijn
[kNm]



BUIGING EN NORMAALKRACHT

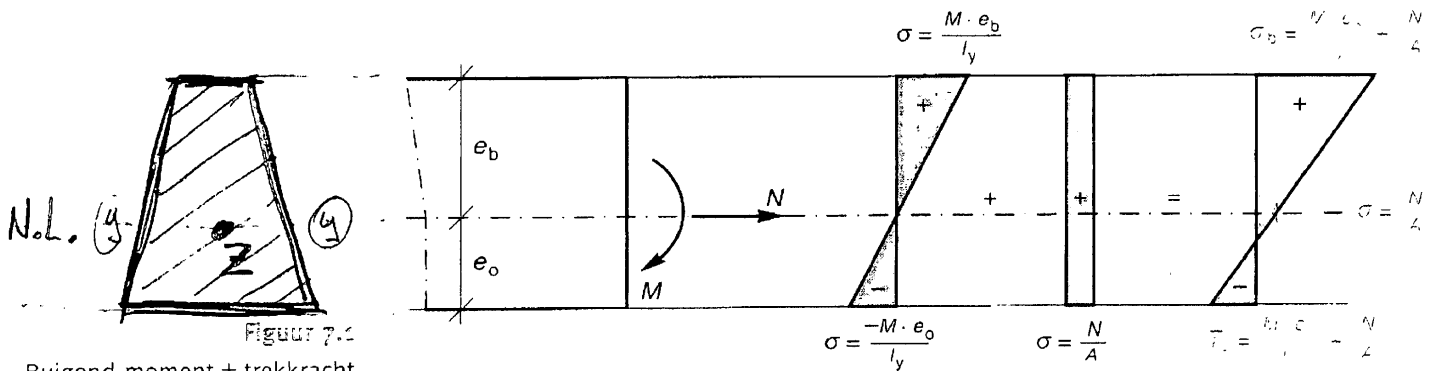
De spanningsverdeling voor een op buiging en op trek belaste ligger verloopt als volgt:

Negatief buigend moment:

$$\sigma = \pm \frac{M \cdot z}{I_y} \begin{cases} \sigma_{\text{boven}} = \frac{M \cdot e_b}{I_y} \quad (W_b = \frac{I_y}{e_b}) \\ \sigma_{\text{onder}} = \frac{M \cdot e_o}{I_y} \quad (W_o = \frac{I_y}{e_o}) \end{cases}$$

Normaal trekkracht:

$$\sigma = + \frac{N}{A}$$



Let op

De neutrale lijn verschuift.

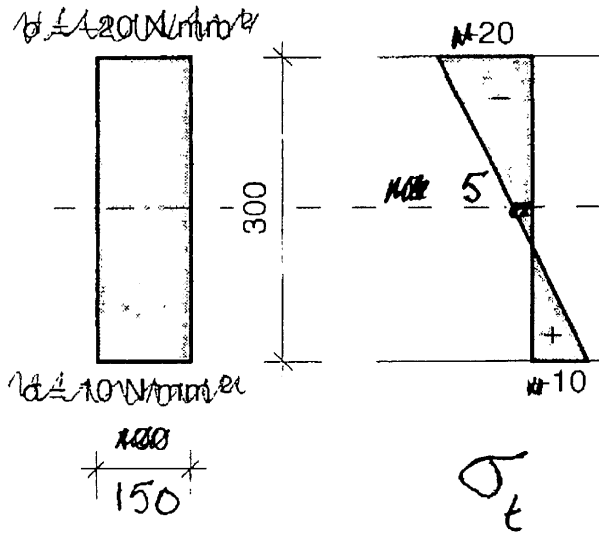
De spanning op de plaats van de neutrale lijn is de trekspanning als gevolg van de normaalkracht.

Gegevens

Een ligger in doorsnede met gegeven spanningen. Zie figuur 7.2.

De afmetingen van de balk zijn $b \cdot h = 150 \cdot 300$ mm,

$\sigma_{\text{boven}} = -20 \text{ N/mm}^2$, $\sigma_{\text{onder}} = 10 \text{ N/mm}^2$.



Gevraagd

Bereken de normaalkracht en het buigend moment die op de doorsnede werken.

Methode 1 Bepaal W en A , en stel de vergelijking op:

$$\sigma_{\text{boven}} = + \frac{M}{W} + \frac{N}{A}$$

$$\sigma_{\text{onder}} = - \frac{M}{W} + \frac{N}{A}$$

Methode 2

Een andere methode is:

- Teken de spanningslijn over de hoogte van de doorsnede. De doorsnede is symmetrisch, de neutrale lijn ligt in het midden van de doorsnede.
- Bepaal de spanning op de plaats van de neutrale lijn. Deze spanning kan uitsluitend door een normaalkracht veroorzaakt worden. Bepaal deze normaalkracht.
- Bepaal de restspanning zonder normaalkracht en bepaal het moment M .

Uitwerking

De tweede oplossingsmethode wordt gevolgd.

De spanning op de plaats van de neutrale lijn is $(-20 + 10)/2 = -5$ N/mm^2 , dus de normaalkracht is een drukkracht.

$$N_{\text{druk}} = 5 \cdot 150 \cdot 300 = 225\,000 \text{ N}$$

Restspanning: de drukspanning opheffen door $+5 \text{ N/mm}^2$

$$\sigma_{\text{boven}} = -20 + 5 = -15 \text{ N/mm}^2$$

$$\sigma_{\text{onder}} = 10 + 5 = +15 \text{ N/mm}^2$$

Hieruit volgt het moment:

$$15 = \frac{M}{W} \Rightarrow M = 15 \cdot W$$

$$\Rightarrow M = 15 \cdot \frac{1}{6} \cdot 150 \cdot 300^2 = 33,75 \cdot 10^6 \text{ N/mm}$$

De drukspanning aan de bovenzijde is een positief moment, dus $M = +33,75 \text{ kNm}$.

Totale spanningsfiguur wordt:

