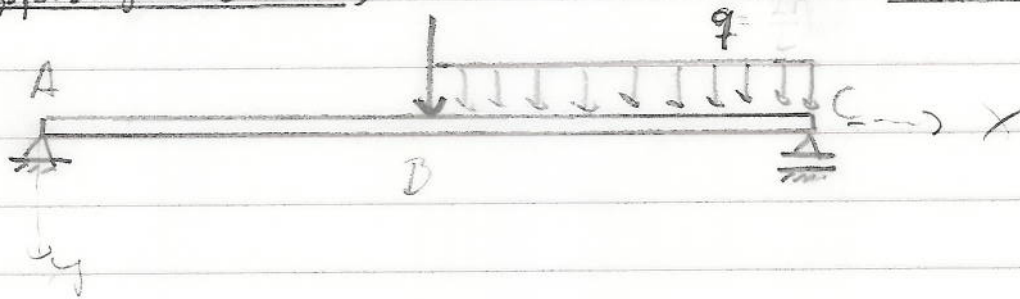


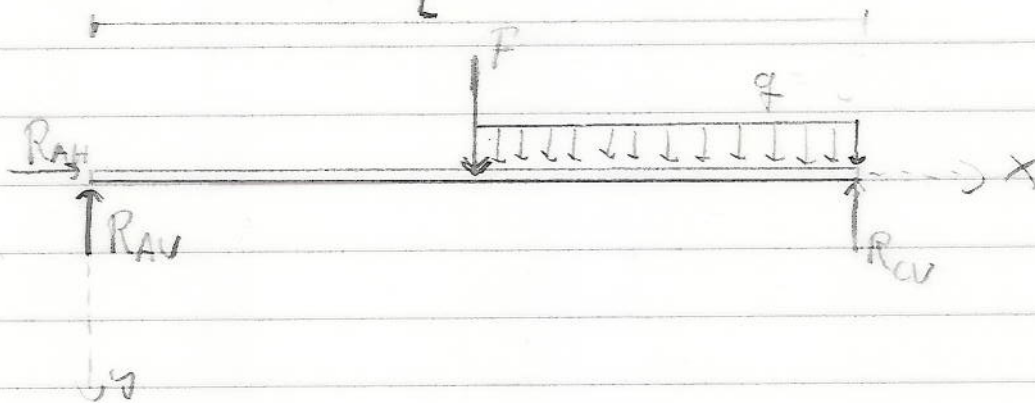
Løsningsforslag MEK1500,

F

18.12.2006



a) Bestem oppløsningskraftene



$$\sum F_x = 0 \Rightarrow \underline{R_{AH} = 0} \quad (1)$$

$$\sum F_y = 0 \Rightarrow F + q \cdot \frac{L}{2} - R_{AU} - R_{CV} = 0$$

$$\underline{R_{AU} = F + q \frac{L}{2} - R_{CV}} \quad (2)$$

$$\sum M_{\text{punkt A}} = 0 \Rightarrow F \cdot \frac{L}{2} + q \frac{L}{2} \cdot \frac{3L}{4} - R_{CV} \cdot L = 0$$

$$\underline{R_{CV} = \left(\frac{F}{2} + \frac{3}{8} qL \right) = \frac{5}{4} F} \quad (3)$$

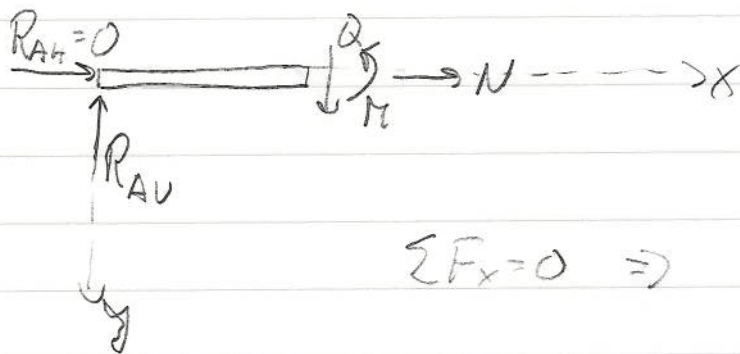
Innsatt i (2) gir dette:

$$\underline{R_{AU} = F + q \frac{L}{2} - \frac{F}{2} - \frac{3}{8} qL = \frac{F}{2} + \frac{qL}{8}} \quad (4)$$

b) Beregn snitkrefter og tegn diagram.

Aksialkrefter, N

Likvækt av en del av bjelken:



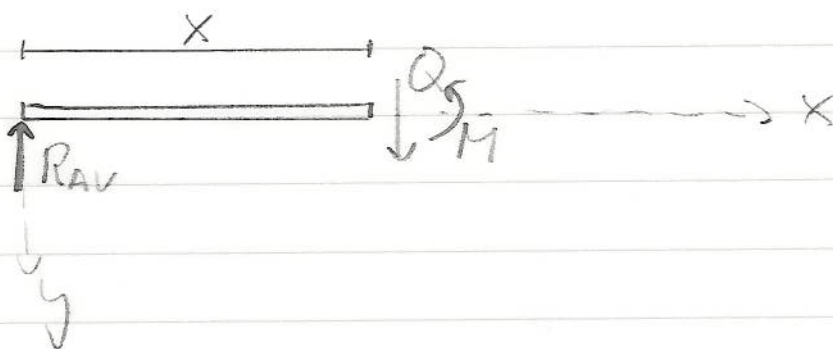
$$\sum F_x = 0 \Rightarrow \underline{N = 0}^{(S)} \text{ for alle snitt (alle)}$$

Skjærekrefter, Q , og bøyemomenter, M .

Vi tar for oss $x \in [0, \frac{L}{2}]$ og $x \in (\frac{L}{2}, L]$
 herer for seg.

- $x \in [0, \frac{L}{2}]$

Sev på likvækt av den delen av bjelken som er til venstre for et tenkt snitt ved x .

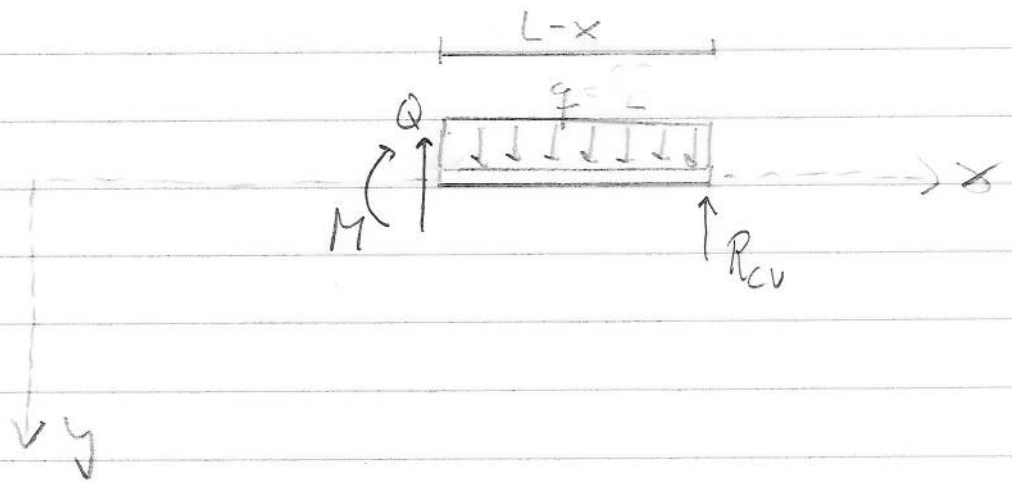


$$\sum F_y = 0 \Rightarrow Q - R_{AV} = 0 \Rightarrow Q = R_{AV} = \underline{\underline{\frac{F}{2} + \frac{qL}{8}}} \quad (6)$$

$$\sum M_{\text{højre } x} = 0 \Rightarrow M - R_{AV}x = 0 \Rightarrow M = R_{AV}x = \underline{\underline{\left(\frac{F}{2} + \frac{qL}{8}\right)x}} \quad (7)$$

- $x \in (\frac{L}{2}, L]$

Se på tegningen af den del af bjælken som ligger til højre for et tænkt snit ved x .



$$\sum F_y = 0 \Rightarrow q(L-x) - Q - R_{CV} = 0$$

$$\Downarrow$$

$$\begin{aligned} Q &= q(L-x) - R_{CV} \\ &= \underline{\underline{-q x + \frac{5qL}{8} - \frac{F}{2}}} \quad (8) \end{aligned}$$

$$\sum M_{\text{højre } x} = 0 \Rightarrow -M + R_{CV}(L-x) - q \cdot (L-x) \cdot \frac{(L-x)}{2} = 0$$

$$\Downarrow$$

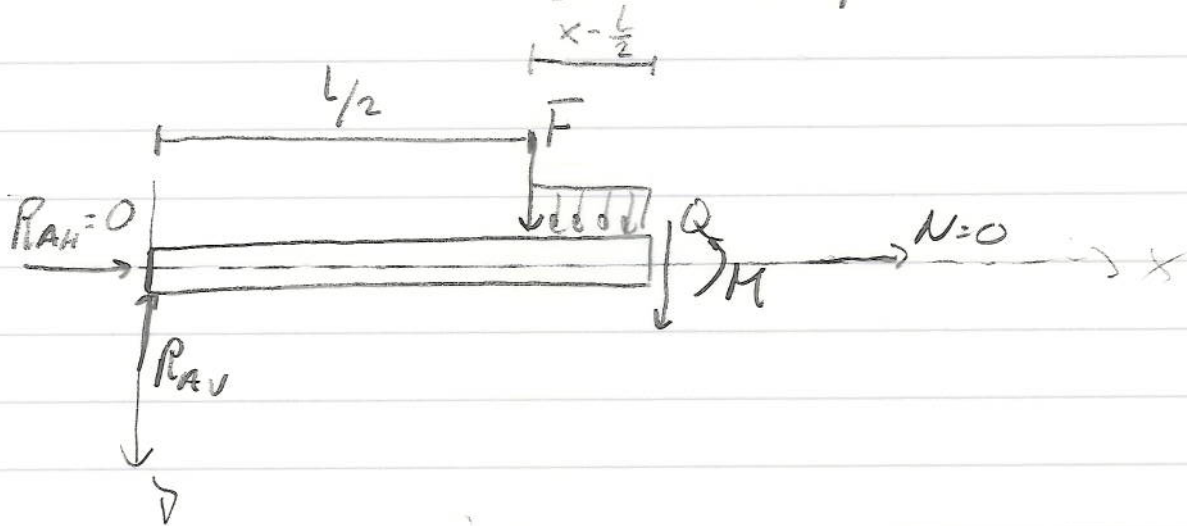
$$M = \left(\frac{F}{2} + \frac{3qL}{8}\right)(L-x) - \frac{q}{2}(L-x)(L-x)$$

$$\begin{aligned} &= (L-x) \left(\frac{F}{2} + \frac{3qL}{8} - \frac{q}{2}(L-x) \right) = (L-x) \left(\frac{q}{2}x + \frac{F}{2} - \frac{qL}{8} \right) \\ &= \underline{\underline{\frac{F}{2}(L-x) \left(x + \frac{1}{2}L \right)}} \quad (9) \end{aligned}$$

Alternativ afledning af 1 b)

• $x \in [\frac{L}{2}, L)$

Litteralt er den del af bjælken som er til venstre for et snit.



$$\sum F_y = 0$$

$$-\frac{F}{2} - \frac{qL}{8} + F + q(x-L) + Q = 0$$

$$Q = \frac{F}{2} + \frac{qL}{8} - F[x - \frac{L}{2}]^0 - q[x - \frac{L}{2}]^1$$

$$\sum M_{\text{indsp. } x} = 0 \Rightarrow \frac{F}{2}x + \frac{qL}{8}x - F(x - \frac{L}{2}) - q(x - \frac{L}{2}) \frac{1}{2}(x - \frac{L}{2}) = 0$$

$$M = \frac{F}{2}x + \frac{qL}{8}x - F[x - \frac{L}{2}]^1 - \frac{q}{2}[x - \frac{L}{2}]^2$$

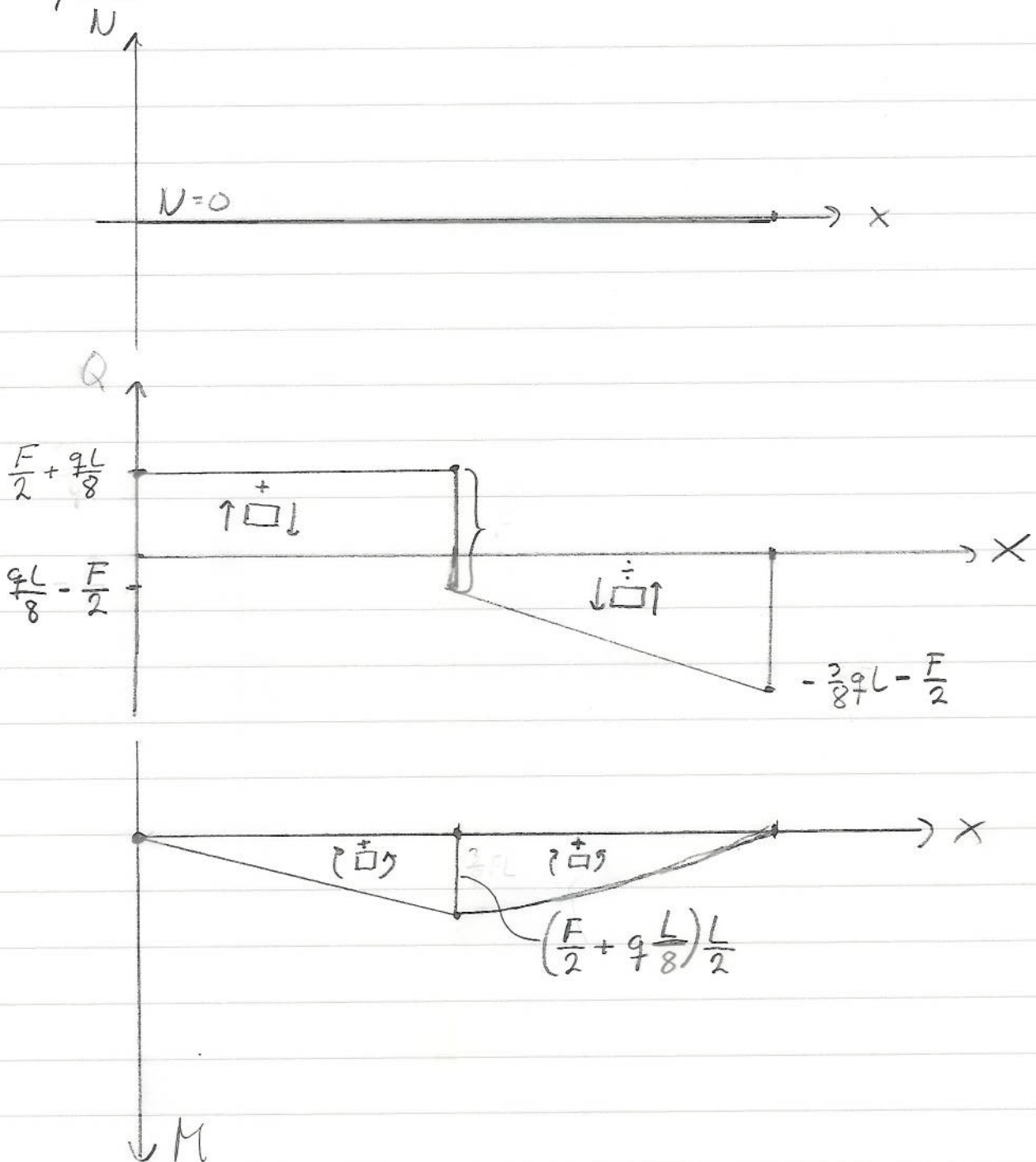
Konklusjon:

N er gitt ved (5)

Q er gitt ved (6) og (8)

M er gitt ved (7) og (9)

Diagram



c) Skal beregne vedhængerne i B,
 dvs ved $x = \frac{L}{2}$, der kræver F vedhæver.

Benyt Castiglianos sæt:

$$\begin{aligned} \Delta_B &= \frac{\partial U}{\partial F} = \frac{\partial}{\partial F} \int_0^L \frac{M^2}{2EI} dx = \int_0^L \frac{M}{EI} \cdot \frac{\partial M}{\partial F} dx \\ &= \frac{1}{EI} \left\{ \int_0^{\frac{L}{2}} \left(\frac{F}{2} + \frac{qL}{8} \right) x \cdot \frac{x}{2} dx + \int_{\frac{L}{2}}^L (L-x) \left(\frac{qx}{2} + \frac{F}{2} - \frac{qL}{8} \right) \right. \\ &\quad \left. \cdot (L-x) \cdot \frac{1}{2} dx \right\} \\ &= \frac{1}{EI} \left\{ \left(\frac{F}{2} + \frac{qL}{8} \right) \left[\frac{x^3}{6} \right]_0^{\frac{L}{2}} + \int_{\frac{L}{2}}^L (L^2 - 2Lx + x^2) \left(\frac{qx}{4} + \frac{F}{4} - \frac{qL}{16} \right) dx \right\} \\ &= \frac{1}{EI} \left\{ \left(\frac{F}{2} + \frac{qL}{8} \right) \frac{L^3}{48} + \int_{\frac{L}{2}}^L \left(\frac{qL^2}{4} x + \frac{FL^2}{4} - \frac{qL^2}{16} \right. \right. \\ &\quad \left. \left. - \frac{qL}{2} x^2 - \frac{FL}{2} x + \frac{qL^2}{8} x + \frac{q}{4} x^3 + \frac{F}{4} x^2 - \frac{qL}{16} x^2 \right) dx \right\} \\ &= \frac{1}{EI} \left\{ \left(\frac{F}{2} + \frac{qL}{8} \right) \frac{L^3}{48} + \left[\frac{qL^2}{8} x^2 + \frac{FL^2}{4} x - \frac{qL^3}{16} x \right. \right. \\ &\quad \left. \left. - \frac{qL}{6} x^3 - \frac{FL}{4} x^2 + \frac{qL^2}{16} x^2 + \frac{q}{16} x^4 + \frac{F}{12} x^3 - \frac{qL}{48} x^3 \right]_{\frac{L}{2}}^L \right\} \end{aligned}$$

$$\frac{1}{EI} \left\{ \frac{FL^3}{96} + \frac{qL^4}{384} + \frac{3}{32} qL^4 + \frac{FL^3}{8} \right.$$

$$- \frac{qL^4}{32} - \frac{7qL^4}{48} - \frac{3FL^3}{16} + \frac{3qL^4}{64} + \frac{15qL^4}{288}$$

$$\left. + \frac{7FL^3}{96} - \frac{7qL^4}{384} \right\}$$

$$= \frac{1}{EI} \left\{ FL^3 \left(\frac{1+12-18+7}{96} \right) + qL^4 \left(\frac{2+72-24-112+36+45-1}{768} \right) \right\}$$

$$= \underline{\underline{\frac{1}{EI} \left(\frac{FL^3}{48} + \frac{5qL^4}{768} \right)}}$$

$$d) \text{ Setter } q = \frac{2F}{L}$$

Vi skal skissere skjærspenningen T_{xy} ved $x = \frac{L}{4}$.

Skjærspenningen er gitt ved

$$T_{xy} = \frac{QS}{Ib}$$


For bjelker med rektangulært tverrsnitt vet vi at skjærspenningen over tverrsnittet går som en parabel med maks. verdi midt på tverrsnittshøyden (verdien er her gitt ved $1.5 \frac{Q}{bh}$) og null øverst og nederst.

Setter $q = \frac{2F}{L}$ inn i (b) og evaluerer Q i $x = \frac{L}{4}$.

Vi får da:

$$Q\left(\frac{L}{4}\right) = \frac{F}{2} + \frac{2F}{L} \cdot \frac{L}{8} = \frac{2F}{4} + \frac{F}{4} = \underline{\underline{\frac{3F}{4}}}$$

Skjærspenningen ved $x = \frac{L}{4}$ blir dermed:

$$T_{xy, \text{ maks}} = \frac{3}{2} \cdot \frac{\frac{3F}{4}}{b \cdot h} = \underline{\underline{\frac{9F}{8bh}}}$$


Medley makes abs. verdi av skjærcraft for $x \rightarrow L$.
Fra (8) får vi at

$$Q(x=L, \text{innsett } q = \frac{2F}{L}) = -\frac{2F}{L} \cdot L + \frac{5}{8} \cdot \frac{2F}{L} \cdot L - \frac{F}{2}$$

$$= -2F + \frac{5}{4}F - \frac{2}{4}F = \underline{\underline{-\frac{5}{4}F}}$$

\Rightarrow Maks abs. verdi av \bar{T}_{xy} er gitt ved:

$$|\bar{T}_{xy, \text{maks}}| = \frac{\frac{3}{2} \cdot \frac{5}{4} F}{bh} = \underline{\underline{\frac{15 F}{8 bh}}}$$

Denne opptrer for $x=L$, og midt i tværsnittshøyden.

Aksialspenningen σ_x er gitt ved:

$$\sigma_x = \frac{N}{A} + \frac{M}{I} y$$

Her er $N=0 \Rightarrow \sigma_{x, \text{maks}}$ opptrer i tværsnittet der momentet oppnår sin maksimale verdi.

Fra (7):

$$M(x=\frac{L}{2}, \text{innsett } q = \frac{2F}{L}) = \left(\frac{F}{2} + \frac{2F}{L} \cdot \frac{L}{8}\right) \frac{L}{2} = \left(\frac{F}{2} + \frac{F}{4}\right) \cdot \frac{L}{2} = \underline{\underline{\frac{3FL}{8}}}$$

M er kontinuerlig for $x=\frac{L}{2}$, men sjekkes for å gå til den deriverte av M (gitt ved 9) evaluert i $x=\frac{L}{2}$ og innsett $q = \frac{2F}{L}$.

Fra (9):

$$M(\text{innerst } q = \frac{2F}{L}) = (L-x) \cdot \left(\frac{2F}{L} \cdot x + \frac{F}{2} - \frac{2F}{L} \cdot \frac{L}{8} \right)$$

$$= (L-x) \left(\frac{F}{L} \cdot x + \frac{F}{2} - \frac{F}{4} \right)$$

$$= (L-x) \left(\frac{F}{L} x + \frac{F}{4} \right) = \frac{F}{L} (L-x) \left(x + \frac{L}{4} \right)$$

$$\frac{dM}{dx} \left(x = \frac{L}{2} \right) = \frac{F}{L} \left[- \left(\frac{L}{2} + \frac{L}{4} \right) + \left(L - \frac{L}{2} \right) \right] = \frac{F}{L} \left(- \frac{3L}{4} + \frac{2L}{4} \right)$$

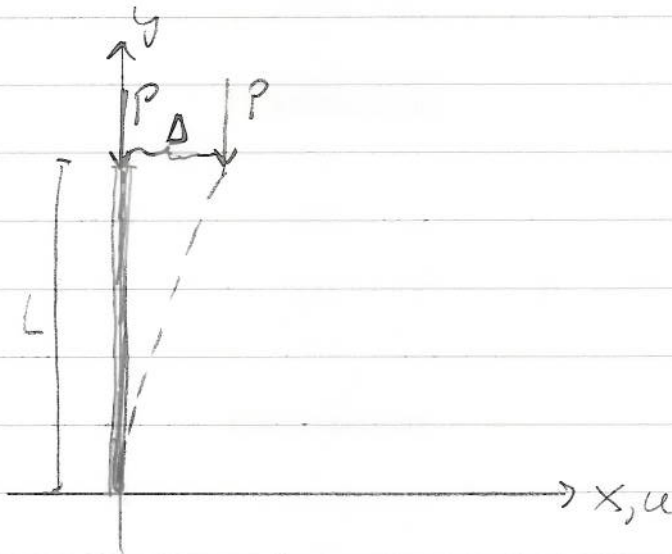
$$= F \left(- \frac{3}{4} + \frac{2}{4} \right) = - \frac{F}{4} < 0 \quad (\text{forutsett } F > 0)$$

\Rightarrow M_{max} opptrar ved $x = \frac{L}{2}$.

$$\begin{aligned} \sigma_{x, \text{max}} = \sigma_x \left(x = \frac{L}{2}, y = \frac{h}{2} \right) &= \frac{\frac{3FL}{8}}{\frac{1}{12}bh^3} \cdot \frac{h}{2} = \frac{\frac{3FL}{8}}{\frac{1}{6}bh^2} = \frac{18FL}{8bh^2} \\ &= \underline{\underline{\frac{9FL}{4bh^2}}} \end{aligned}$$

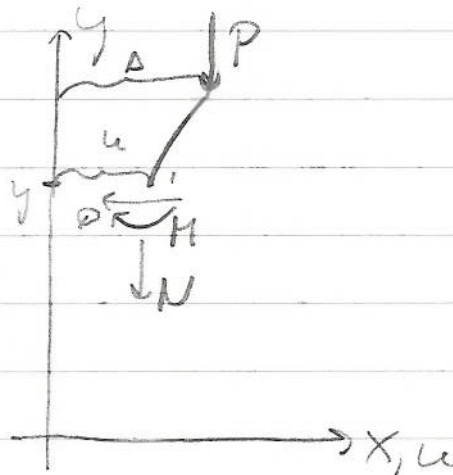
Oppg. 2

a)



Diff. l'en:
$$\frac{d^2 u}{dy^2} = -\frac{M}{EI} \quad (1)$$

Selber opp uttrykk for M via likevektsbetraktning for deformert geometri.



$$\sum M_{\text{top } y} = 0$$

$$-M - P(\Delta - u) = 0$$

$$M = -P\Delta + Pu \quad (2)$$

(2) innsett i (1) gir:

$$\frac{d^2 u}{dy^2} = \frac{P}{EI} \Delta - \frac{P}{EI} u$$

$$\frac{d^2 u}{dy^2} + k^2 u = k^2 \Delta \quad (3) \quad \text{der } k^2 = \frac{P}{EI}$$

Dette er diff. l'en.

Randbetingelser:

$$I: u(0) = 0$$

$$II: \frac{du(0)}{dy} = 0$$

$$\underline{III: u(L) = \Delta}$$

b) Bestemmer kritiske last ved å løse randbetingelsesproblemet.

Diff.likningen (3) er inhomogen

⇓

Generell løsning: $u = u_h + u_p$,

der u_h er generell homogen løsning og u_p er en partikulærløsning.

Vi ser lett at

$$u_p = \Delta \quad (4)$$

er en mulig part. løsning.

Generell homogen løsning =

$$u_h = A \sin ky + B \cos ky \quad (5)$$

⇓

Generell løsning:

$$\underline{u(y) = A \sin ky + B \cos ky + \Delta} \quad (6)$$

Bestemmer koeffisienter og konstant ved å benytte randbetingelser.

(6) innsett i II gir:

$$A \underbrace{\cos 0}_1 - B \underbrace{\sin 0}_{=0} = 0$$

⇓

$$\underline{A = 0} \quad (7)$$

Fra I får vi nå:

$$B \cdot 1 + \Delta = 0$$

⇓

$$\underline{B = -\Delta} \quad (8)$$

Løsning til nå:

$$u(y) = -\Delta \cos ky + \Delta \quad (9)$$

innsett i III:

$$-\Delta \cos kL + \Delta = \Delta$$

⇓

$$\cos kL = 0$$

⇓

$$\underline{kL = \frac{\pi}{2} + n\pi} \quad (10)$$

Den første knædelast (den største last) for vi ved at vælge $n=0$ her.

Det gir:

$$k_{kr} \cdot L = \frac{\pi}{2}$$

⇓

$$k_{kr} = \frac{\pi}{2L}$$

⇓

$$\sqrt{\frac{P_{kr}}{EI}} = \frac{\pi}{2L}$$

⇓

$$\underline{\underline{P_{kr} = \frac{\pi^2}{(2L)^2} EI}} \quad (11)$$

Tilsvarende knædeform:

