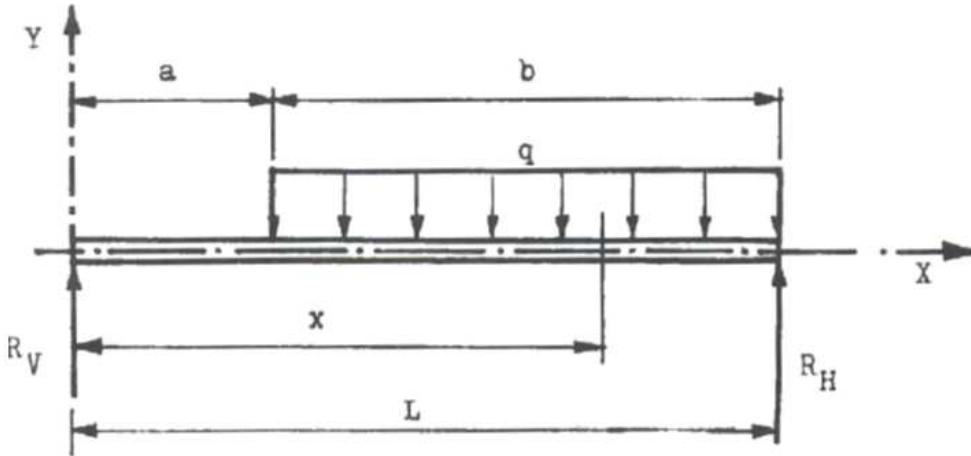


Eksempel 3: Fritt opplagret bjelke - Macaulay's betegnelser

Fritt opplagret bjelke - i begge ender, men det kunne selvfølgelig vært dilatasjon i en av endene. Ved bruk av Macauleys betegnelser skal vi finne bjelkens vinkel ρ ved x og tilsvarende, nedbøyningene y_1 ved x_1 ved, del 1, jevnt fordelt last på et stykke av bjelken og del 2, med tre konsentrerte laster samt med vekten av selve bjelken.



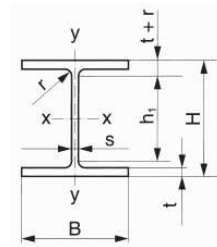
Figur E301. HEB 500 - bjelke med jevnt fordelt last et stykke av bjelken.

Følgende data er gitt om bjelken samt om belastning:

Bjelkens total lengde: $L := 10 \text{ m}$

Bjelkens arealtreghets moment: $I := 107200 \text{ cm}^4$, om x-aksen

Elastisitetsmodul / Young modulus: $E := 2.05 \cdot 10^5 \text{ MPa}$



Avstand 1: $a := 3 \text{ m}$ Belastning (jevnt last): $m_H := 187 \frac{\text{kg}}{\text{m}}$

Avstand 2: $b := L - a = 7 \text{ m}$ $\Rightarrow q_H := m_H \cdot g = 1.8 \frac{\text{kN}}{\text{m}}$

Finner først opplagerkreftene:

$$M_A = 0 \therefore -R_H L + (q_H \cdot b) \cdot \left(\frac{b}{2} + a\right) = 0 \quad \Rightarrow \quad R_H := \frac{q_H \cdot b^2}{2 L} \left(1 + \frac{2 a}{b}\right) = 8.3 \text{ kN}$$

$$M_B = 0 \therefore R_V L - (q_H \cdot b) \cdot \frac{b}{2} = 0 \quad \Rightarrow \quad R_V := \frac{q_H \cdot b^2}{2 L} = 4.5 \text{ kN}$$

Del 1: Jevn last - om punkt x_1

Ønsker å finne vinkel og nedbøyning i punktet $x_1 := 7 \text{ m}$.

Videre finnes momentet om punktet x_1 på bjelken,

$$M_{x_1} = 0 \therefore R_V x_1 - q_H (x_1 - a) \cdot \frac{(x_1 - a)}{2} = R_V x_1 - \frac{(x_1 - a)^2}{2} = 0$$

En vet at $\frac{M_{x_1}}{EI} = \frac{d^2}{dx^2} y^2$. Med uttrykket for M_{x_1} innsatt oppnås,

$$EI \frac{d^2}{dx^2} y^2 = R_V x_1 - \frac{q_H (x_1 - a)^2}{2} \quad (1)$$

Integrerer først (1):

$$\int \left(R_V x_1 - \frac{(x_1 - a)^2}{2} \right) dx = \frac{R_V}{2} x_1^2 - \frac{q_H}{6} (x_1 - a)^3 + A_1 \quad (2)$$

Deretter (2):

$$\int \left(\frac{R_V}{2} x_1^2 - \frac{1}{6} (x_1 - a)^3 + A_1 \right) dx = \frac{R_V}{6} x_1^3 - \frac{q_H}{24} (x_1 - a)^4 + A_1 \cdot x_1 + B \quad (3)$$

Integrasjonsbetingelsene er som følger, $x_1 = 0$ idet $y = 0$ og $x_1 = L$ idet $y = 0$.

Ser at ved $x_1 = 0$ og $y = 0$ så er $B_1 = 0$

Grensebetingelse 2 i.e. $x = L$ ved $y = 0$ og gir $\frac{R_V}{6} L^3 - \frac{q_H}{24} (L - a)^4 + A_1 \cdot L + 0 = 0$

Finner at integrasjonskonstanten A_1 er $A_1 := \frac{1}{6L} \left(\frac{q_H}{4} (L - a)^4 - R_V L^3 \right) = -56.5 \text{ kN} \cdot \text{m}^2$

Vinkel ved avstand x_1 er $\rho_1 := \frac{1}{6EI} \left(3 R_V x_1^2 - q_H (x_1 - a)^3 + 6 A_1 \right) = 0.0089 \text{ deg}$

Nedbøyning ved x_1 er $y_1 := \frac{1}{6EI} \left(R_V x_1^3 - \frac{q_H}{4} (x_1 - a)^4 + 6 A_1 \cdot x_1 \right) = -0.72 \text{ mm}$

Del 2: Jevn last og punktlaster - om punkt x_2

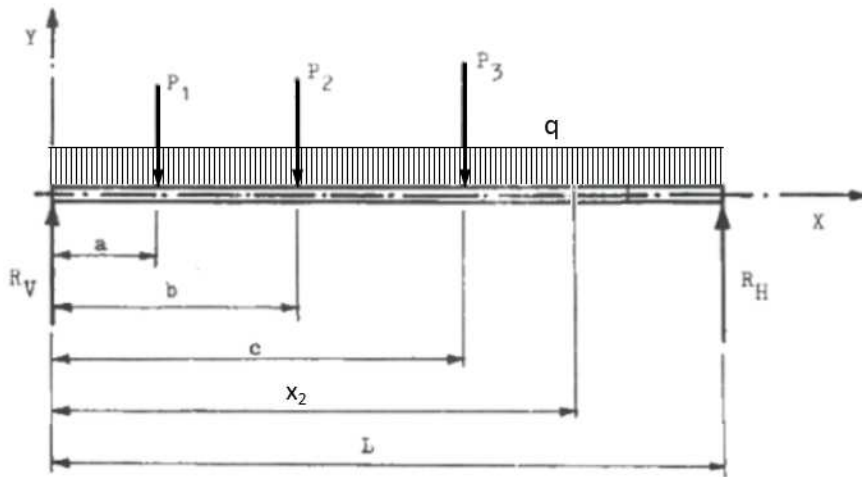
Ønsker å finne vinkel og nedbøyning i punktet $x_2 := 8 \text{ m}$.

Avstand 1: $a := 2.5 \text{ m}$ Belastning (punktlast): $P_1 := 5 \cdot \text{kN}$

Avstand 2: $b := 5 \text{ m}$ Belastning (punktlast): $P_2 := 12.5 \cdot \text{kN}$

Avstand 3: $c := 7.5 \text{ m}$ Belastning (punktlast): $P_3 := 12.5 \cdot \text{kN}$

Belastning (jevnt last): $m_H := 187 \frac{\text{kg}}{\text{m}} \Rightarrow q_H := m_H \cdot g = 1.8 \frac{\text{kN}}{\text{m}}$



Figur E302. HEB 500 - bjelke med jevnt fordelt last og tre konsentrerte laster.

Finner først opplagerkreftene:

$$M_A = 0 \therefore -R_H L + (q_H \cdot L) \cdot \frac{L}{2} + P_1 \cdot a + P_2 \cdot b + P_3 \cdot c = 0$$

$$\Rightarrow R_H := \frac{q_H \cdot L}{2} + \frac{(P_1 \cdot a + P_2 \cdot b + P_3 \cdot c)}{L} = 26 \text{ kN}$$

$$M_B = 0 \therefore R_V L - \left(\frac{q_H \cdot L^2}{2} \right) - (P_1 \cdot (L - a) + P_2 \cdot (L - b) + P_3 \cdot (L - c)) = 0$$

$$\Rightarrow R_V := \left(\frac{q_H \cdot L}{2} \right) + \frac{(P_1 \cdot (L - a) + P_2 \cdot (L - b) + P_3 \cdot (L - c))}{L} = 22.3 \text{ kN}$$

Videre finnes momentet om punktet x_2 på bjelken,

$$M_{x_2} = 0 \therefore R_V x_2 - \left(q_H \cdot (L - x_2) \cdot \frac{(L - x_2)}{2} \right) - P_1(L - a) - P_2(L - b) - P_3(L - c) = 0$$

En vet at $\frac{M_{x_2}}{EI} = \frac{d^2}{dx^2} y^2$. Med uttrykket for M_{x_2} innsatt oppnås,

$$EI \frac{d^2}{dx^2} y^2 = R_V x_2 - \left(q_H \cdot \frac{(L - x_2)^2}{2} \right) - P_1(L - a) - P_2(L - b) - P_3(L - c) \quad (1)$$

Integrerer først (1):

$$\int \left(R_V x_2 - \left(q_H \cdot \frac{(L - x_2)^2}{2} \right) - P_1(x_2 - a) - P_2(x_2 - b) - P_3(x_2 - c) \right) dx \quad (2)$$

$$\frac{R_V x_2^2}{2} - \left(q_H \cdot \frac{(L - x_2)^3}{6} \right) - \frac{P_1(x_2 - a)^2}{3} - \frac{P_2(x_2 - b)^2}{3} - \frac{P_3(x_2 - c)^2}{3} + A_2$$

$$\frac{1}{6} \left(3 R_V x_2^2 - \left(q_H \cdot (L - x_2)^3 \right) - 2 P_1(x_2 - a)^2 - 2 P_2(x_2 - b)^2 - 2 P_3(x_2 - c)^2 + 6 A_2 \right)$$

Deretter (2):

$$\int \left(\frac{R_V x_2^2}{2} - \left(q_H \cdot \frac{(L - x_2)^3}{6} \right) - \frac{P_1(x_2 - a)^2}{3} - \frac{P_2(x_2 - b)^2}{3} - \frac{P_3(x_2 - c)^2}{3} + A_2 \right) dx \quad (3)$$

$$\frac{R_V x_2^2}{2} - \left(q_H \cdot \frac{(L - x_2)^3}{6} \right) - \frac{P_1(x_2 - a)^2}{3} - \frac{P_2(x_2 - b)^2}{3} - \frac{P_3(x_2 - c)^2}{3} + A_2 \cdot x_2 + B$$

$$\frac{R_V x_2^3}{6} - \left(q_H \cdot \frac{(L - x_2)^4}{24} \right) - \frac{P_1(x_2 - a)^3}{9} - \frac{P_2(x_2 - b)^3}{9} - \frac{P_3(x_2 - c)^3}{9} + A_2 \cdot x_2 + B$$

$$\frac{1}{6} \left(R_V x_2^3 - \left(q_H \cdot \frac{(L - x_2)^4}{4} \right) - \frac{2}{3} \left(P_1(x_2 - a)^3 - P_2(x_2 - b)^3 - P_3(x_2 - c)^3 - 9 A_2 \cdot x_2 \right) + 6 B \right)$$

Integrasjonsbetingelsene er som følger, $x_1 = 0$ idet $y = 0$ og $x_1 = L$ idet $y = 0$.

Ser at ved $x_1 = 0$ og $y = 0$ så er $B_1 = 0$

Grensebetingelse 2 i.e. $x = L$ ved $y = 0$ gir

$$\frac{1}{6} \left(R_V L^3 - \left(q_H \cdot \frac{(L-L)^4}{4} \right) - P_1(L-a)^3 - P_2(L-b)^3 - P_3(L-c)^3 + 6 A_2 \cdot L \right) = 0$$

Finner at integrasjonskonstanten A_1 er

$$A_2 := \frac{1}{6 \cdot L} \left(P_1 \cdot (L-a)^3 + P_2 \cdot (L-b)^3 + P_3 \cdot (L-c)^3 - R_V L^3 \right) = -307.1 \text{ kN} \cdot \text{m}^2$$

Vinkel ρ_2 ved avstand x_2 er

$$\rho_2 := \frac{\left(3 R_V x_2^2 - \left(q_H \cdot (L-x_2)^3 \right) - 2 \left(P_1 \cdot (x_2-a)^2 + P_2 \cdot (x_2-b)^2 + P_3 \cdot (x_2-c)^2 - 3 A_2 \right) \right)}{6 \cdot E \cdot I}$$

$$\rho_2 = 0.082 \text{ deg}$$

Nedbøyning y_2 ved x_2 er

$$y_2 := \frac{\left(R_V x_2^3 - \left(q_H \cdot \frac{(L-x_2)^4}{4} \right) - \frac{2}{3} \left(P_1 \cdot (x_2-a)^3 + P_2 \cdot (x_2-b)^3 + P_3 \cdot (x_2-c)^3 - 9 A_2 \cdot x_2 \right) \right)}{6 \cdot E \cdot I}$$

$$y_2 = -3.1 \text{ mm}$$

Tre (3) betingelser for bruk av Macauleys betegelser:

- Parentesen skal IKKE løses opp, men benyttes i matematikken slik den står.
- Verdien av x skal ALLTID være forbi siste last på bjelken.
- Hvis man søker x et sted FØR siste eller nest siste last for den sakens skyld, så vil det bety at parentesen(e) er negativ(e) for x . I så fall skal den eller de ikke tas med i utregningen. Den eller de leddene skal sløyfes!
- Har parentesen verdien 0 for x så skal den heller ikke tas med i utregningen selv om det er en logisk konsekvens ($P_i \cdot 0 = 0$). Den eller de leddene skal sløyfes!