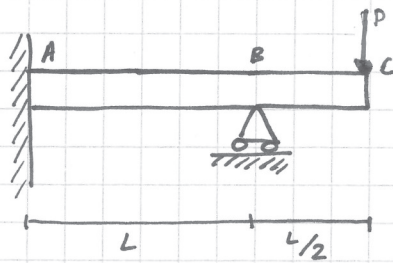


2.4.122

Givet

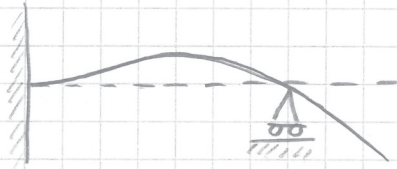


Balk
- Böjstyvhet EI

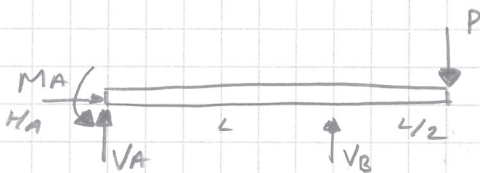
Sökt Reaktionskraft vid B
Nedböjning vid C

Lösning Metod: elementarfall

Hur blir deformationen? Visualisera...



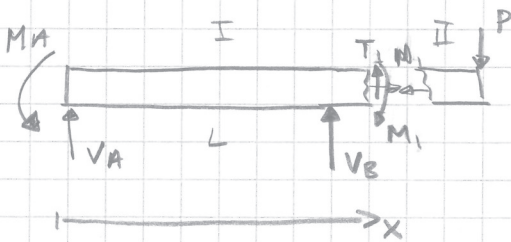
1. Fritlägg



2. Jmv

$$\begin{aligned} \uparrow &: V_A + V_B - P = 0 \\ \rightarrow &: H_A = 0 \\ \curvearrowright &: M_A + V_B \cdot L - P \cdot \frac{3L}{2} = 0 \end{aligned}$$

3. Snitta



4. Jmv

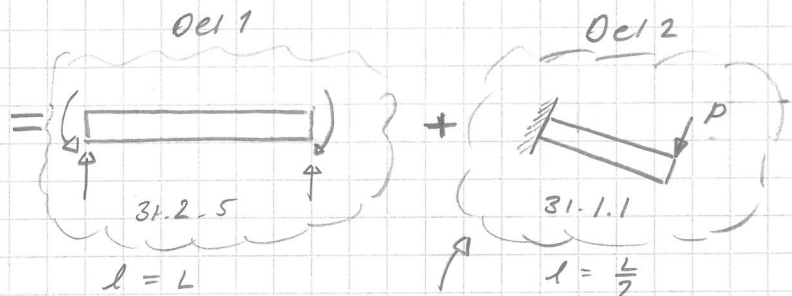
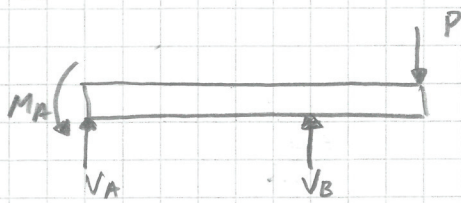
$$\begin{aligned} \uparrow_I &: V_A + V_B + T_I = 0 \quad (\Rightarrow T_I = -P) \\ \rightarrow_I &: N_I = 0 \\ \curvearrowright_I &: M_A - V_A \cdot x - V_B \cdot (L-x) - M_I = 0 \\ \Rightarrow & M_I(x) = M_A - V_A \cdot x - V_B(L-x) \end{aligned}$$

2.4.122

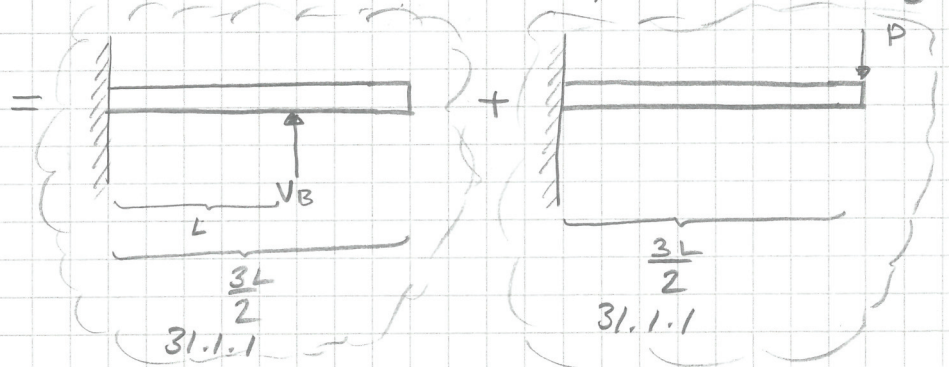
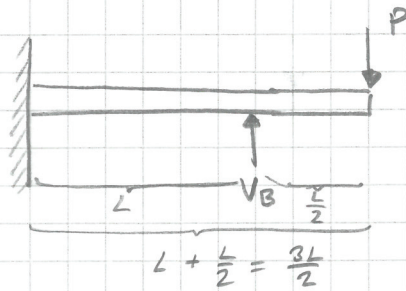
forts.1

5. Elementarfall

Alt. 1



Alt. 2



Superposition kan alltid antingen göras genom

31.1.1 och 31.2.5 Alt. 1 eller med 31.1.1 och 31.1.1 igen Alt. 2

(Alt. 1 används på liknande uppställning i 2.4.120)

2.4.122

forts 2

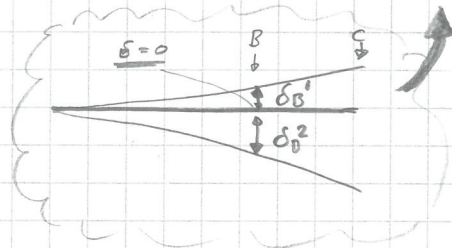
Superposition alt. 2

Villkor: Den totala förskjutningen i punkt B måste vara 0
 ty i verkliga fallet är det ett rollerstöd där,
 som ej tillåter ngn (vertikal) förskjutning!

Dvs: $\delta_B^{tot} = \delta_B^2 - \delta_B^1 = 0$

Anm.

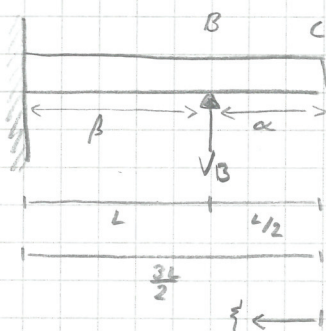
Villkoret kan också vara
 $\delta_B^{tot} = \delta_B^2 - \delta_B^1$
 men då måste $P = -V_B!$
 Formel



Den totala förskjutningen i punkt C är p.s.s. summan
 av delfallens förskjutningen...

Dvs: $\delta_C^{tot} = \delta_C^2 - \delta_C^1$

Del 1



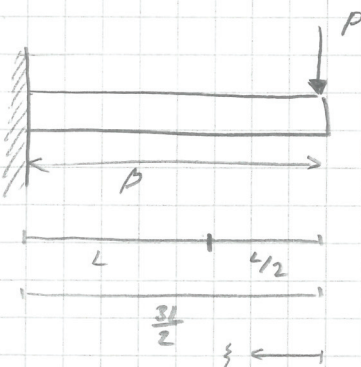
här är $\alpha = \frac{L}{\frac{3L}{2}} = \frac{1}{3}$ och $\beta = \frac{L}{\frac{3L}{2}} = \frac{2}{3}$

FS. 31.1.1

$\delta_B^1 = \delta(\xi = \alpha) = \frac{V_B (\frac{3L}{2})^3}{3EI} \cdot (\frac{2}{3})^3 = \frac{V_B \cdot L^3}{3EI}$ (nr. 6)
 $\xi = \alpha$

$\delta_C^1 = \delta(\xi = 0) = \frac{V_B \cdot (\frac{3L}{2})^3}{6EI} \cdot (- (\frac{2}{3})^3 + 3 \cdot (\frac{2}{3})^2 \cdot (1-0))$ (nr. 2)
 $= \frac{7V_B L^3}{12EI}$
 $\xi < \alpha$

Del 2



här är $\beta = 1$ och $\alpha = 0$

FS. 31.1.1

$\delta_B^2 = \delta(\xi = \frac{L}{\frac{3L}{2}} = \frac{1}{3}) = \frac{P \cdot (\frac{3L}{2})^3}{6EI} \cdot \left((\frac{1}{3} - 0)^3 - 3 \cdot (1)^2 \cdot (\frac{1}{3} - 0) + 2 \cdot 1^3 \right)$
 $= \frac{7PL^3}{12EI}$ (nr. 4)
 $\xi > \alpha$

$\delta_C^2 = \delta(\xi = 0) = \frac{P \cdot (\frac{3L}{2})^3}{3EI} \cdot (1)^3 = \frac{9PL^3}{8EI}$ (nr. 6)
 $\xi = \alpha = 0$

2.4.122

forts 3

Således har vi

$$\left\{ \begin{array}{l} \delta_B^1 = \frac{V_B \cdot L^3}{3EI} \\ \delta_B^2 = \frac{7PL^3}{12EI} \\ \delta_C^1 = \frac{7V_B \cdot L^3}{12EI} \\ \delta_C^2 = \frac{9PL^3}{8EI} \end{array} \right.$$

Med kompatibilitetsvillkoret i pkt B kan vi bestämma reaktionskraften där!

$$\Rightarrow \delta_B^{\text{tot}} = \delta_B^2 - \delta_B^1 = 0 \iff \underline{\delta_B^2 = \delta_B^1}$$

$$\Rightarrow \frac{V_B \cdot L^3}{3EI} = \frac{7PL^3}{12EI} \iff \underline{\underline{V_B = \frac{7P}{4}}}$$

Nu kan vi bestämma förskjutningen i punkt C!

$$\delta_C^{\text{tot}} = \delta_C^2 - \delta_C^1 = \frac{9PL^3}{8EI} - \frac{7 \cdot \left(\frac{7P}{4}\right) \cdot L^3}{12EI} = \underline{\underline{\frac{5PL^3}{48EI}}}$$

$\left\{ \begin{array}{l} \text{Dvs reaktionskraften vid B är } \frac{7P}{4} \\ \text{Nedböjningen vid C är } \frac{5PL^3}{48EI} \end{array} \right.$