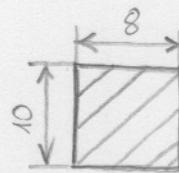
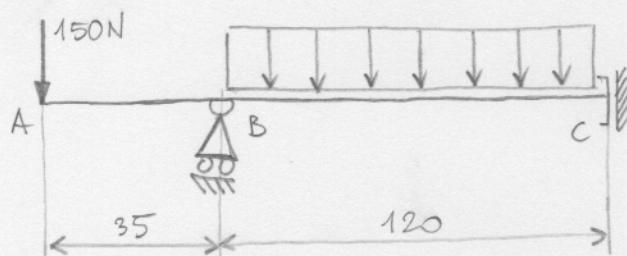


$$q = 3 \text{ N/mm}$$



$E = 210 \text{ GPa}$  ACCIAIO DA COSTRUZIONE

ROTAZIONE IN GRADI DEL PUNTO MEDIO DEL SEGMENTO B-C

## CALCOLO MOMENTO DI INERZIA

$$J = \frac{8 \cdot 10^3}{12} = 666.6667 \text{ mm}^4$$

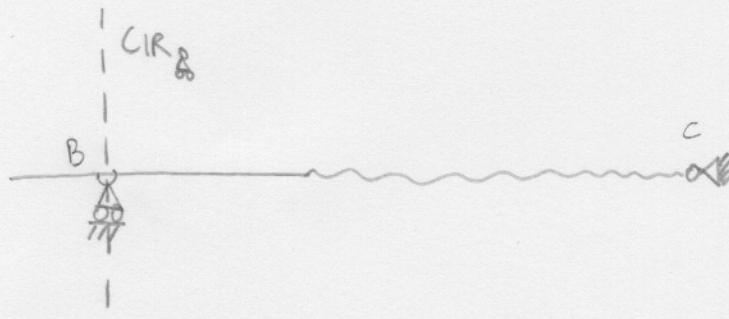
## ANALISI CINEMATICA

$$GDL = 3 \cdot M = 3$$

$$GDL = GDV \rightarrow \text{ISOSTATICA}$$

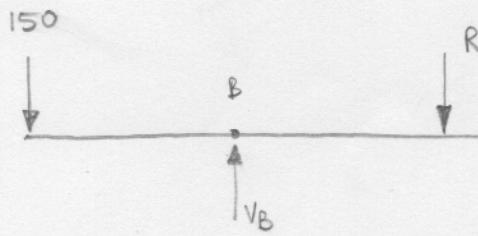
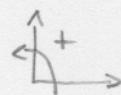
NODO	GDV
B	1
C	2
TOT	3

Le treva può essere schematizzata come:



Interruzione sulle trei cir, quindi la struttura è non lobile.

## CALCOLO REAZIONI VINCOLARI



$$H_C = \emptyset$$

$$V_B = 150 + q L_{BC} = 150 + 3 \cdot 120 \text{ N}$$

$$V_B = 510 \text{ N}$$

$$B) - R \cdot 60 + 150 \cdot 35 - M_C = \emptyset$$

$$M_C = 150 \cdot 35 - 3 \cdot \frac{120^2}{2} = -16350 \text{ Nmm}$$

$M_C < \emptyset$  quindi cambio segno e  $M_C$  è invertito il senso di rotazione di  $M_C$ .

$$M_C = 16350$$

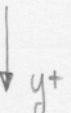
# EQUAZIONE DELLA LINEA ELASTICA

(2)

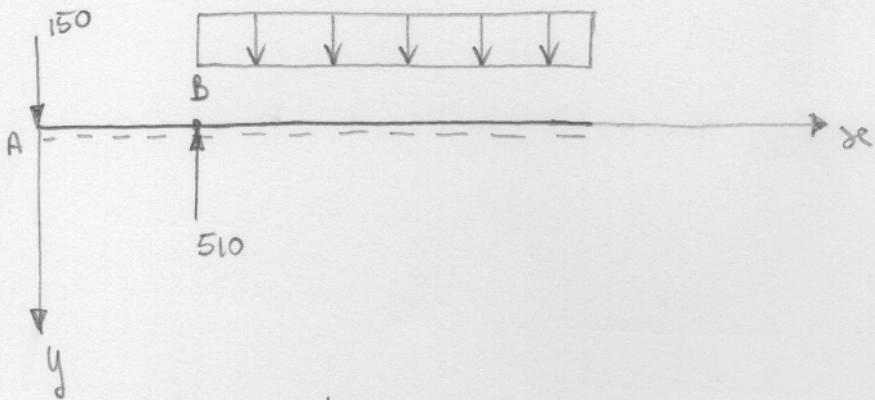
## CONVENZIONI:

 Momento flettente positivo se tende le fibre inferiori.

$$y'' = - \frac{M(x)}{EI}$$

 Spostamenti y positivi se avvallati verso il basso.

$$q = 3 \text{ N/mm}$$



$$0 < x < 35$$



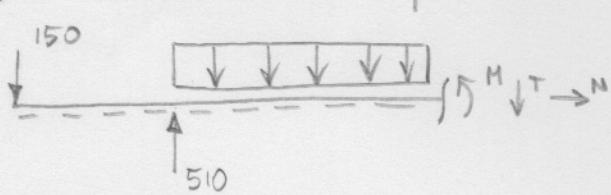
$$N = 0$$

$$T = -150 \text{ N}$$

$$M(0) = \emptyset$$

$$M = -150 \cdot x \quad M(35) = 5250 \text{ Nmm}$$

$$35 < x < 155$$



$$N = \emptyset$$

$$T = -150 + 510 - q(x-35)$$

$$M = -150 \cdot x + 510 \cdot (x-35) - \frac{q \cdot (x-35)^2}{2} \quad \begin{aligned} M(35) &= -5250 \text{ Nmm} \\ M(155) &= 16350 \text{ Nmm} \end{aligned}$$

ROTAZIONE ( $^{\circ}$ ) PUNTO MEDIO TRATTO BC

$$EJy'' = -M(x) = 150x - 510(x-35) + \frac{9(x-35)^2}{2}$$

$$EJy' = \frac{x^3}{2} - \frac{465x^2}{2} + \frac{39375x}{2} + C_1$$

$$EJy = \frac{x^4}{8} - \frac{155x^3}{2} + \frac{39375x^2}{4} + C_1x + C_2$$

B  $\rightarrow$   $x=35 \rightarrow y=\phi$  : il conello incassa lo spettacolo verticale

$$0 = \frac{35C_1}{6} + C_2 + \frac{71386875}{8}$$

C  $\rightarrow$   $155 \rightarrow y'=0$  : il conello incassa le rotazioni dell'estremo C.

$$0 = C_1 - \frac{1344625}{2}$$

$$C_1 = 672312.5$$

Sostituendo all'indietro e calcolo  $C_2$

$$C_2 = -35(C_1) - \frac{71386875}{8} = -32454286.875$$

$$y = \frac{1}{EJ} \left[ \frac{150x^3}{6} - \frac{510(x-35)^3}{6} + \frac{3(x-35)^4}{24} + C_1x + C_2 \right]$$

$$y' = \frac{1}{EJ} \left[ \frac{150x^2}{2} - \frac{510(x-35)^2}{2} + \frac{3(x-35)^3}{6} + C_1 \right]$$

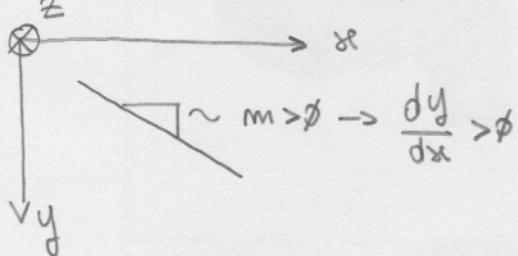
$$y'(x=35) = 0.006236 \text{ rad} \rightarrow y'(^{\circ}) = 0.3573^{\circ}$$

$$180:\pi = y'(^{\circ}):y' \rightarrow y'(^{\circ}) = \frac{y' \cdot 180}{\pi}$$

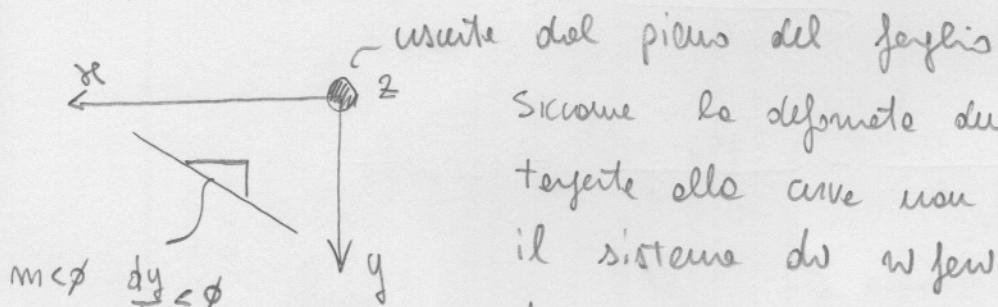
Considerazioni sul regime:

nel nostro caso siamo portati da A verso C con una curva estremamente convessa del tipo  $\{0xyz\}$ . Il risultato è stato un angolo positivo (per piccole curvature non considerare le tangenti all'asse binantico con l'angolo che queste forme nelle sue configurazioni deformate con l'asse se). Di conseguenza la tangente alla curva è positiva, quindi il coeff. angolare delle tangenze è positivo.

$z \sim$  entrata nel piano del foglio



Se fanno portare dalla parte opposta ovvero entro una curva  $\{0xyz\}$  del tipo:



Siccome la deformazione deve essere conservata le tangenze alla curva non cambiano, ma cambia il sistema di riflessioni; quindi portando da C verso A nell'andarsiv delle az. interne otteniamo un  $\frac{dy}{dx}$  negativo e quindi un angolo di rotazione negativo.

DEF. QUALITATIVA

