

Università degli studi di Bergamo

Scuola di Ingegneria (Dolmine)

CCS Ingegneria Edile

L-23 Ingegneria delle Tecnologie per l'Edilizia

Scienza delle Costruzioni

(ICAR/08 - SdC ; 9 CFU)

A.A. 2021/2022

prof. Egidio RIZZI

egidio.rizzi@unibg.it

LEZIONE 09

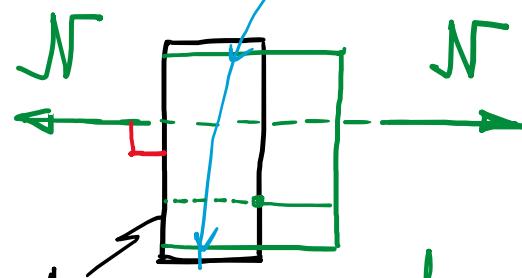
Analisi dei sistemi di travi deformabili: comp. di spostamento di strutt., risoluz. strutt. i per stetiche

Deformazioni elastiche elementari del concio di trave (Vedi casi di de Saint Venant):

$$\epsilon_e = \frac{\sigma}{E} \quad \text{legge costitutiva (elastica lineare)}$$

$$\sigma = \frac{N}{A} \quad \text{costanti}$$

(contraz. trasv., ν)



$$[F] \quad \text{rigidezza assiale} \quad \frac{dM_e}{dx} = \frac{E d\epsilon_e}{dx} = \frac{N dx}{E \cdot A}$$

E : modulo di elasticità longitudinale o modulo di Young

$$A: \text{area delle sezione trasversale} \quad [F] \quad \frac{[L]^2}{[L]^2}$$

ingombramento fuori piano (legato alle distribuzione non uniforme delle deformazioni tangenziali)

$$\gamma = \frac{z}{G} \quad \gamma = \frac{dx}{A} \quad \text{rigidezza tagliente} \quad \frac{dt_e}{dx} = \frac{\gamma_e dx}{I} \quad \mu = \frac{I}{G \cdot A}$$

$\frac{E}{2(1+\nu)}$ isotropo: modulo di elasticità tangenziale o modulo di taglio

A : idem prop. geom. str. trasv.
 $\mu \geq 1$: fattore di taglio

$$ds = \rho d\varphi$$

$$\gamma = \frac{1}{\rho} = \frac{d\varphi}{ds} = \frac{d\varphi}{dx}$$

curvatura

$$M$$

$$\sigma = E \epsilon$$

$$\epsilon_{dx} = \gamma \frac{d\varphi}{dx}$$

$$M = \int_A \sigma dA \quad y \text{ eur. statica}$$

$$= EX \int_A y^2 dA$$

$$[F] [L]^2$$

$$J > 0$$

$$E: \text{idem}$$

$$\chi_e = \frac{M}{EJ}$$

$$J: \text{momento d'inerzia delle sezione trasversale}$$

raggio di curvatura delle linea d'asse m flesse

rotazione relativa con conservazione della sezione piatta

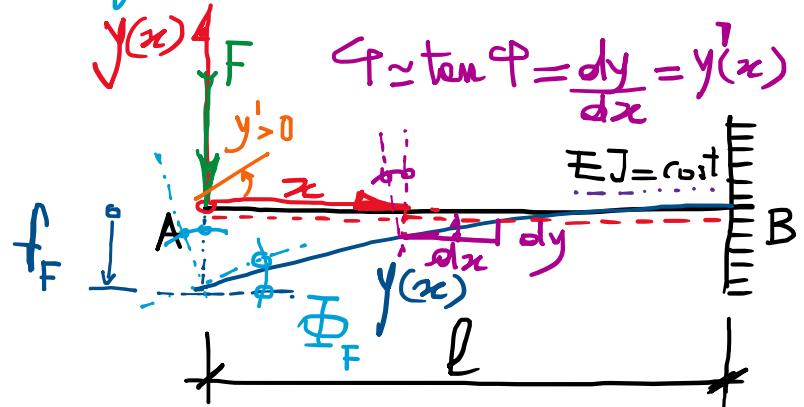
$$d\varphi_e = \chi_e dx = \frac{M \cdot dx}{EJ}$$

rigidezza flessionale $E \rightarrow \infty$ indeform. flession.

Metodo delle Linee Elastica (deformazione di strutture inflesse con effetti flessionali predominanti)

Curvatura $\chi_e = \frac{M}{E \cdot J}$ $\Leftrightarrow M = [EJ]\chi_e$ legge "costitutiva" della trave (Euler-Bernoulli-Navier)

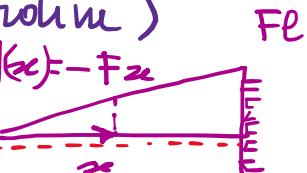
$\left[\begin{array}{l} \text{d}h \rightarrow 0; \text{dt} \rightarrow 0 \\ EA \rightarrow \infty; GA \rightarrow \infty \end{array} \right]$



$y(x)$: spost. traversale (Linee Elastica)

Equazione differenziale stessa LE (del 2° ordine)

- $$\therefore \exists y(x) = M(x) \stackrel{\text{equil.}}{=} -Fx$$



-

- EJ $y(x) = -F \frac{x^2}{2} + A_1$
- EJ $y(x) = -F \frac{x^3}{6} + A_1 x$

A_1, A_2 : costanti di integrazione

componente di moto rigido rototrasletorio legate alle scelte del sistema di riferimento

Curvatura di linea piano di equazione $y = y(x)$

$$X(x) = \frac{y''(x)}{[1 + y'(x)^2]^{\frac{3}{2}}} \simeq y''(x)$$

$|y^{(e)}| \ll 1$ piccole deformazioni
(gradienti di spostamento)

$$\zeta_P(x) = y^*(x) \Rightarrow \zeta_P(x) = y^{**}(x) = x(x)$$

- ## • Condizioni al contorno (c.e.)

$$\dots \xrightarrow{B \models \vdash} \begin{array}{l} \mathcal{N}_B = \square \\ \Phi_B = 0 \end{array} \Rightarrow \left\{ \begin{array}{l} y(l) = 0 \\ y(l') = 0 \end{array} \right. \quad \begin{array}{l} \text{syst. globale} \\ \text{A} \end{array} \quad \begin{array}{l} \text{syst. locale} \end{array}$$

A_1, A_2 : costanti di integrazione

Imposizione delle c.c.

$$EJ \quad y'(l) = 0 \Rightarrow -Fl^2 + A_1 = 0$$

$$EJ \quad y(l) = 0 \Rightarrow -\frac{Fl^3}{6} + A_1 l + A_2 = 0$$

$$\Rightarrow A_1 = \frac{Fl^2}{2}$$

$$\Rightarrow A_2 = \frac{Fl^3}{6} - A_1 l = \frac{Fl^3}{6} - \frac{3Fl^2}{32} l \\ = -\frac{1}{3} Fl^3 = A_2$$

Equazione finale della LE:

$$y(x) = \frac{1}{EJ} \left[-\frac{Fx^3}{6} + \frac{Fl^2}{2} x - \frac{Fl^3}{3} \right]$$

$$y''(x) = \frac{1}{EJ} \left[-\frac{Fx^2}{2} + \frac{Fl^2}{2} \right]$$

$$y'''(x) = \frac{1}{EJ} \left[-Fx \right] = \frac{M(x)}{EJ}$$

N.B.:

Il gruppo dimensionale $\frac{Fl^3}{EJ}$ rappresenta spostamenti elasticici flessionali

Il gruppo dimensionale $\frac{Fl^2}{EJ}$ rappresenta rotazioni elastiche flessionali

$$y(0) = \frac{A_2}{EJ} = -f_F$$

$$y'(0) = \frac{A_1}{EJ} = \Phi_F$$

Significato fisico delle costanti di integrazione

$$f_F = \frac{1}{3} \frac{Fl^3}{EJ} \quad [L]$$

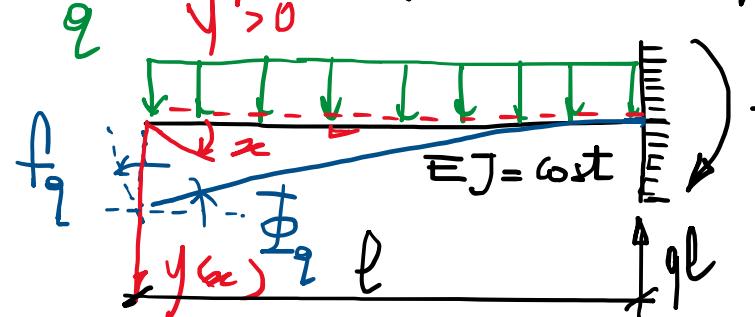
$$\Phi_F = \frac{1}{2} \frac{Fl^2}{EJ} \quad [1]$$

coefficienti di influenza
($F=1$) $f_1 = \frac{1}{3} \frac{1}{EJ} = \frac{f_F}{F}$

Infatti: $\left[\frac{Fl^3}{EJ} \right] = \frac{[F][L]^3}{[E][L]^4} = \frac{[L]}{[L]^2}$ lunghezza

$\left[\frac{Fl^2}{EJ} \right] = \dots = \frac{[L]}{[L]} = [1]$ numero puro

Caso con q uniforme, ripartito



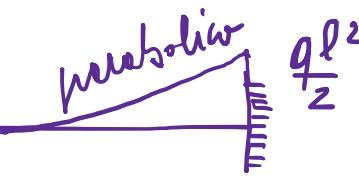
$$EJ \frac{d^2y}{dx^2} = -M(x) = \frac{qx^2}{2}$$

$$EJ y''(x) = \frac{qx^3}{6} + A_1$$

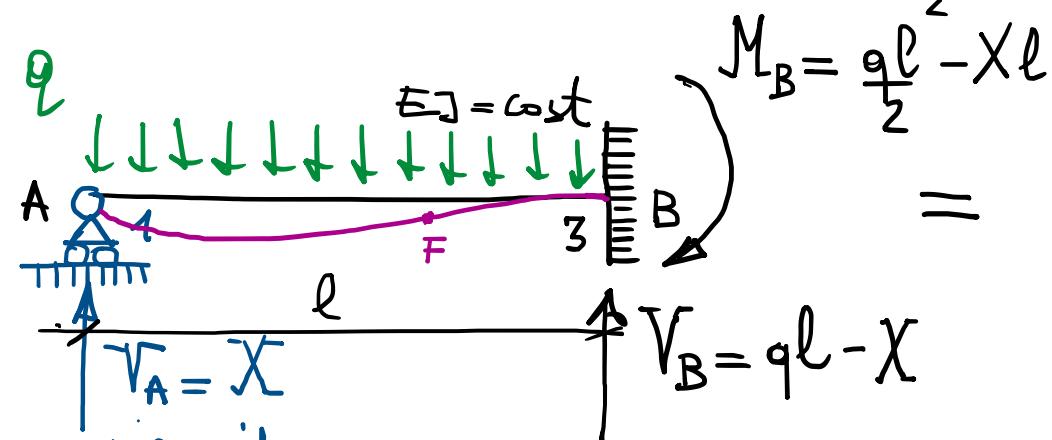
$$EJ y(x) = \frac{qx^4}{24} + A_1 x + A_2 = \frac{qx^4}{24} - \frac{ql^3}{6} x + \frac{ql^4}{8}$$

c.c. $EJ y'(l) = 0 \Rightarrow A_1 = -\frac{ql^3}{6}$

$EJ y(l) = 0 \Rightarrow A_2 = -\frac{ql^4}{24} - A_1 l = -\frac{ql^4}{24} + \frac{4ql^3}{6} l = \frac{ql^4}{8} \Rightarrow f_q = \frac{1}{8} \frac{ql^4}{EJ}$



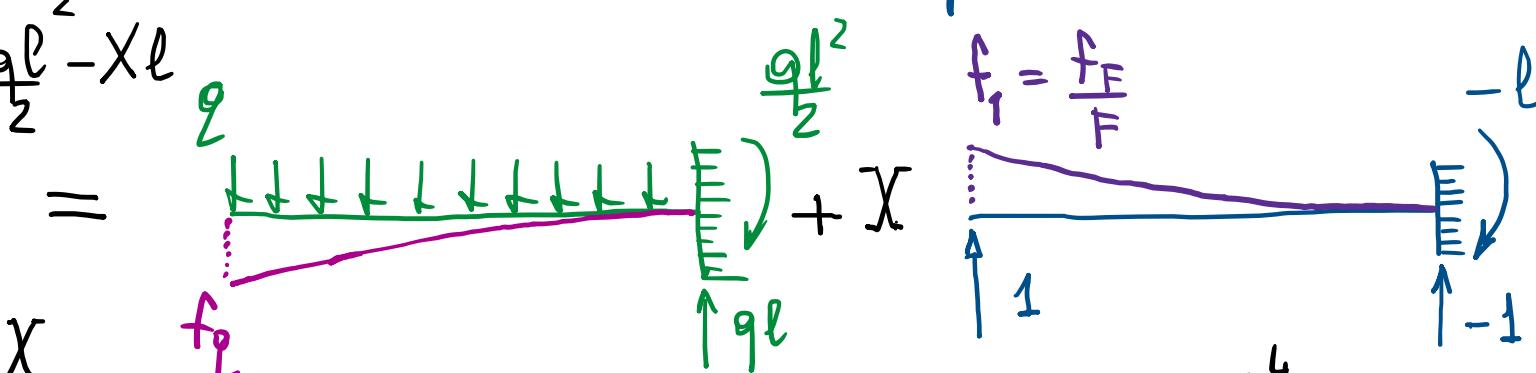
Struttura iperstatica (staticamente indeterminata) - Metodo delle forze



Incognite iperstatica

$$RV = RV(q, X)$$

(incorrisp. di gradi d'arbitrio iperstatico)



$v_A = -f_q + X f_1 = 0 \Rightarrow X = \frac{f_q}{f_1} = \frac{\frac{1}{8} \frac{q l^4}{EJ}}{\frac{1}{3} \frac{l^3}{EJ}} = \frac{5}{8} q l$

condizione di congruenza
rispetto del carrello in A