

Università degli studi di Bergamo  
Scuola di Ingegneria (Dalmine)

CCS Ingegneria Edile

LM-24 Ingegneria delle Costruzioni Edili

Complementi di Scienza delle Costruzioni  
(ICAR/08 - SdC; 6 CFU)

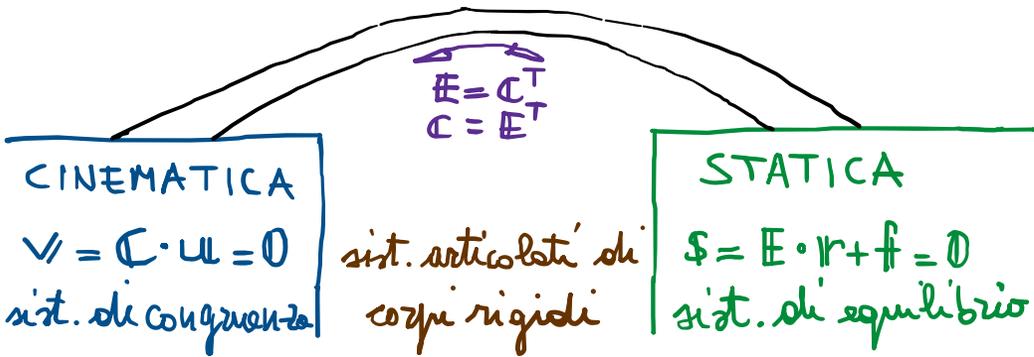
A.A. 2021/2022

prof. Egidio RIZZI  
egidio.rizzi@unibg.it

LEZIONE 07

# Principio dei Lavori Virtuali (PLV) - Meccanica delle strutture (sistemi di travi)

PLV



Definizioni:

- Ⓐ sistema di quantità statiche equilibrate, forze e azioni interne, staticamente ammissibili
- Ⓑ sistema di quantità cinematiche congruenti, spostamenti e deformazioni, cinematicamente ammissibili

PLV: CN di equilibrio e di congruenza

$$\forall \text{ Ⓐ, Ⓑ} \Rightarrow \int_e^{AB} \delta e = \int_i^{AB} \delta i$$

$$\int_e^{AB} = \sum_i F_i^A \cdot \delta_i^B + W_i^A \cdot \varphi_i^B + R_i^A \cdot \delta_i^B$$

ove

$$\int_i^{AB} = \int_{str} N^A \cdot \underline{\delta u^B} + T^A \cdot \underline{\delta t^B} + M^A \cdot \underline{\delta \varphi^B}$$

$\neq 0$  per sistemi deformabili

Manifestazioni operative (Princ. Spostamenti/Forze Virtuali):

PSV: CS di equilibrio

PFV: CS di congruenza

Ⓑ,  $\int_e^{AB} = \int_i^{AB} \Rightarrow$  Ⓐ equil.

Ⓐ,  $\int_e^{AB} = \int_i^{AB} \Rightarrow$  Ⓑ congruente

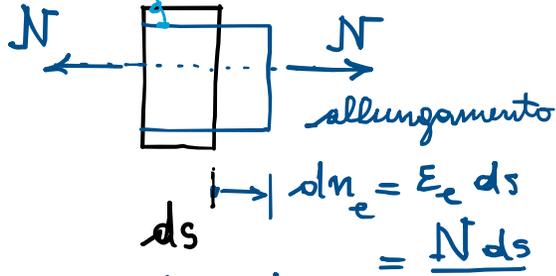
• calcolo di RVE e AJ nei sist. articolati di corpi rigidi ( $\delta_i = 0$ )

• calcolo di componenti di spost. e soluzione di strutture iperst.

- PLV: "ponte" tra le sponde della cinematica e della statica.
- non aggiunge eq. in governanti al problema ma consente di mettere in comunicazione le due "sponde".
- riferito potenzialmente a sistemi "virtuali", cioè non necessariamente coincidenti col sistema reale (peraltro associabili tramite lavori mutui), quindi indip. dal comportamento del materiale.
- principio  $\Rightarrow$  teorema dimostrabile (Meccanica dei continui)

- Deformazioni elementari del nocciolo di trave: (elastiche + anelastiche)  $\Rightarrow$  ad es. termiche (coazioni impresse di natura termica)

contraz. trasv. legata a  $\nu$ , coeff. di Poisson



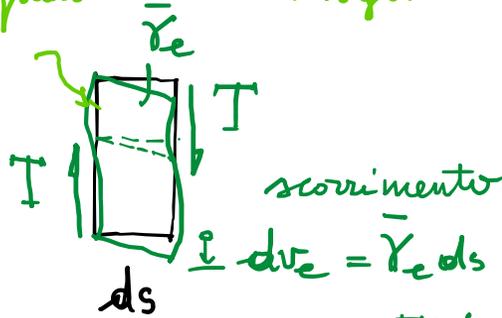
E: modulo di elast. longitudinale

A: area sezione trasv. ( $EA \rightarrow \infty$ )

$$d\Delta l_e = \epsilon_e ds = \frac{N ds}{EA}$$

rigidezza assiale

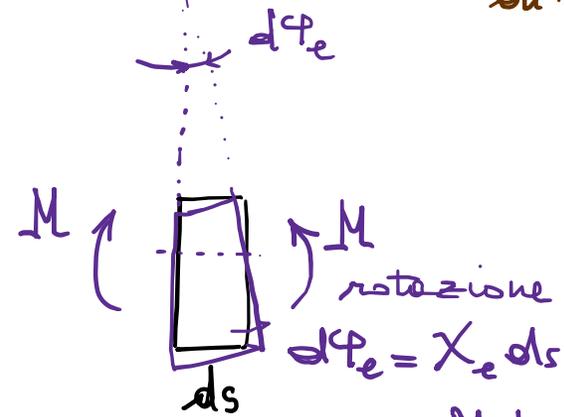
ingobbamento  $\mu \geq 1$  fattore di taglio fuori piano della sez.



$$d\Delta l_e = \gamma_e ds = \frac{\mu T ds}{GA}$$

rigidezza elast. tangenz. tagliante

$$G = \frac{E}{2(1+\nu)} \quad (GA \rightarrow \infty)$$



J: momento d'inerzia sezione trasversale

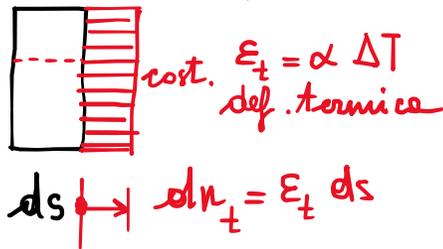
$$d\Delta \varphi_e = \chi_e ds = \frac{M ds}{EJ}$$

rigidezza flessionale

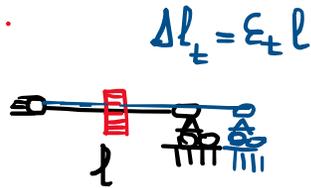
prevalenti nei sist. di trave

$+\Delta T$  incremento di temp. uniforme

$\alpha$ : coeff. di dilatazione termica  $\sim 10^{-5} \div 10^{-6} \text{ } ^\circ\text{C}^{-1}$



$$d\Delta l_t = \epsilon_t ds$$



$$\frac{X l}{EA} = \epsilon_t l$$

$$X = \alpha \Delta T EA$$

def. si sforzo NO

def. NO sforzo SI

$$-\Delta T \quad \Delta \varphi = \chi_t l$$



$$\frac{X l}{EJ} = \chi_t l$$

$$X = \chi_t EJ = \frac{\alpha \Delta T EJ}{h}$$



lin.  $\chi_t = \alpha \frac{\Delta T_1 + \Delta T_2}{h} = \nu_t$   
curvatura termica

$$d\Delta \varphi_t = \chi_t ds$$

• Dualità (via PSV):  $AB$

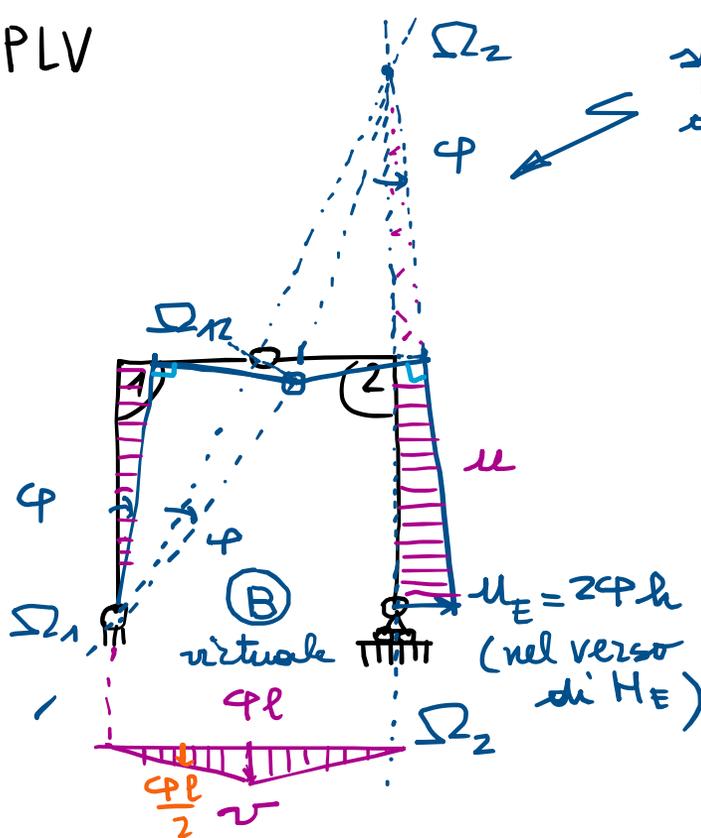
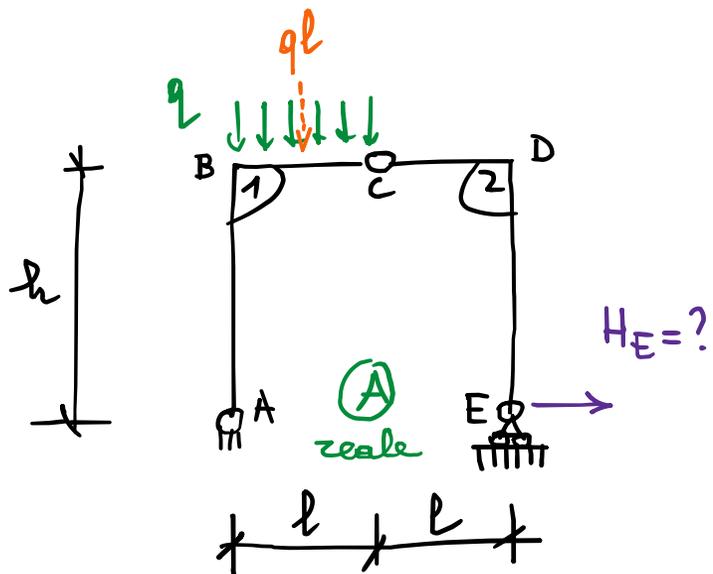
Ⓐ reale:  $r, f \Rightarrow \delta_e = 0$  equil.

Ⓑ virtuale  $v = C \cdot u$  congr.

$$= r \cdot v + f \cdot u = r \cdot C \cdot u + f \cdot u = (C^T r + f) \cdot u = 0 \Rightarrow C^T r + f = 0 \text{ equil.}$$

$$\Rightarrow \delta = E \cdot r + f = 0 \Rightarrow E = C^T; C = E^T$$

- Calcolo di RV e AI tramite PLV  
(PSV, CS di equilibrio):



spostata che si produrrebbe in assenza del p.l.v. associato ad  $H_E$

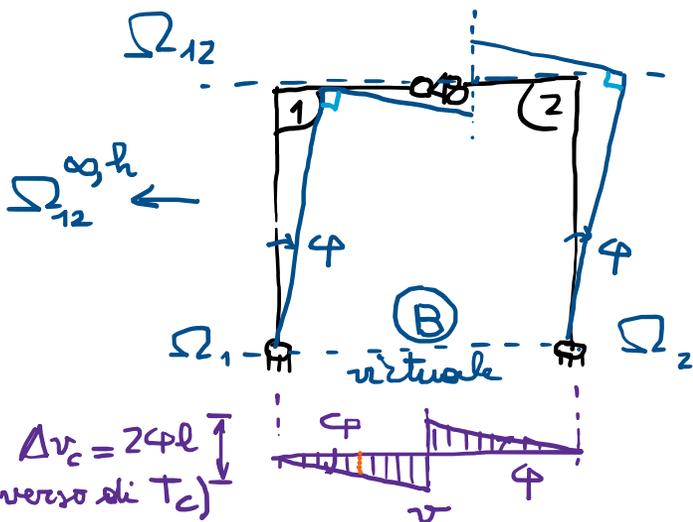
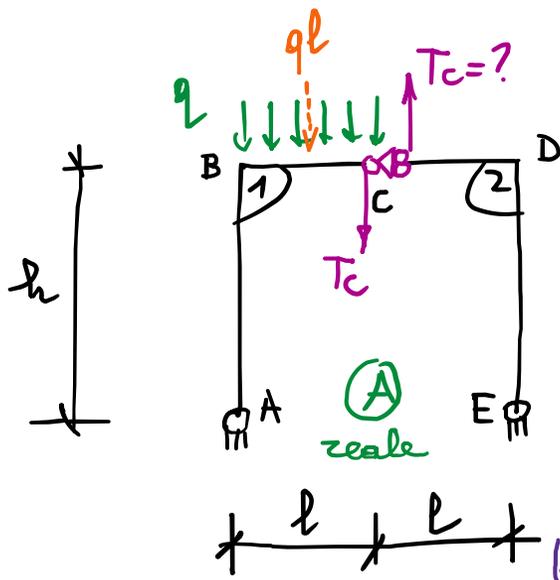
calcolo selettivo di  $H_E$ :  
unica eq. ne nelle sole incognite  $H_E$

$$\delta_e^{AB} = H_E \cdot 2\phi h + q\phi \frac{\phi l}{2} = 0$$

> 0 (es.)       $\delta_{eq} \dot{e} > 0$        $\forall \phi$

$$H_E = - \frac{q\phi^2}{4\phi}$$

(segno meno:  
 $H_E$  risulta opposta ad  $u_E$ , spostata che produce lavoro positivo per  $q$ )



$$\delta_e^{AB} = T_C \cdot (\phi l + \phi l) + q\phi \frac{\phi l}{2} = 0$$

$\Delta v_c = 2\phi l$        $\delta_{eq} \dot{e} > 0$        $\forall \phi$

$$T_C = - \frac{q\phi^2}{4}$$

(idem:  
 $T_C$  finale opposto a  $\Delta v_c$ )