

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. 2020/2021

prof. Egidio RIZZI

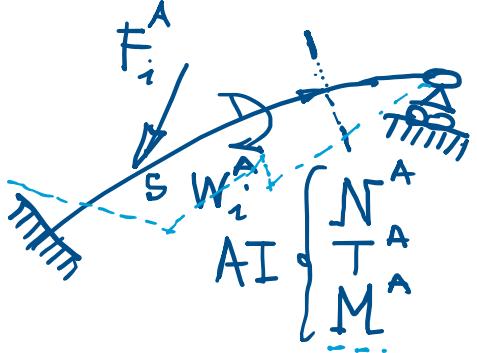
[egidio.rizzi@unibg.it](mailto:egidio.rizzi@unibg.it)

LEZIONE 11

# Principio dei Lavori Virtuali (PLV) [Analisi dei sistemi di travi]

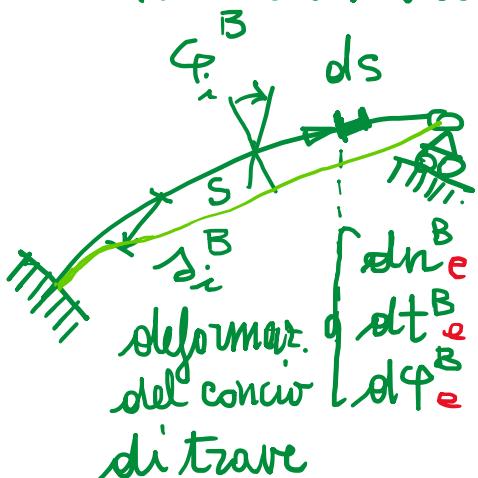
Ai fini dell'enunciato, si pongano le seguenti definizioni:

(A) Sistema staticamente ammissibile: famiglie di quantità statiche (forze, coppie; azioni interne:  $N, T, M$ ) equilibrate



Azioni Interne:  $N, T, M$ ) equilibrate

(B) Sistema cinematicamente ammissibile: famiglie di quantità cinematiche (spostamenti, rotazioni; deformazioni elementari  $ds, dt, d\varphi$ ) congruenti o compatibili



↔ legate a corrispondenti  
 $AI^B: N^B, T^B, M^B$  (EA, GA, EJ)

NB: Sono le classi all'interno delle quali potremo definire ammissibili dei sistemi "virtuali", cioè non necessariamente coincidenti col sistema reale

Enunciato del PLV (CN di equilibrio e di congruenza):

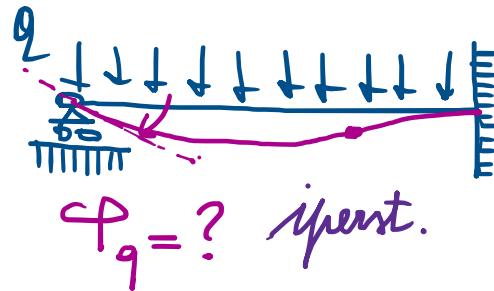
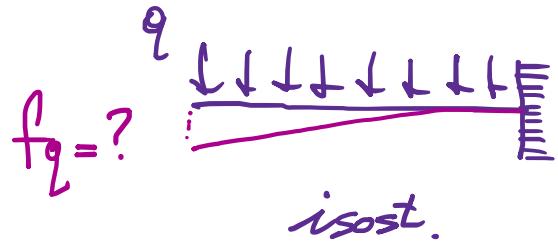
Per coppie di sistemi (anche "virtuali")  $\textcircled{A}$  e  $\textcircled{B}$ , rispettivamente staticamente e cinematicamente ammissibili, vale la seguente identità dei Lavori (Virtuali) mutui esterni ed interni:

$$\int_e^{AB} = \sum_i F_i^A \dot{x}_i^B + W_i^A \dot{\varphi}_i^B = \int_{\text{Struttura}} N^A dx^B + T^A dt^B + M^A d\varphi^B = \int_i^{AB}$$

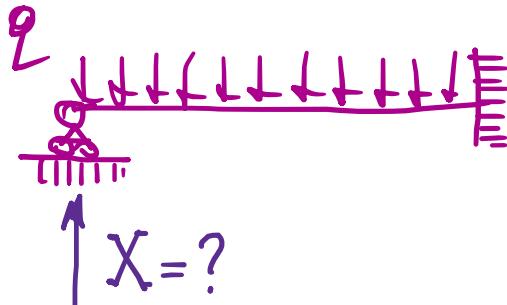
- I sistemi  $\textcircled{A}$  e  $\textcircled{B}$  non sono necessariamente coincidenti col sistema reale ma possono essere "virtuali", cioè del tutto indipendenti e in particolare non legati a delle relazioni di causa-effetto (se pur associabili nel senso dei lavori virtuali).
- Enunciato valido indipendentemente dal comportamento del materiale (in particolare elastico o anelastico).
- In genere si ritengono trascurabili i contributi assiali e tangenti a fronte di quelli flessionali (predominanti nei sistemi di travi snelle). Per corpi rigidi:  $\int_i^{AB} = 0$ , quindi:  $\int_e^{AB} = 0$
- Si tratta di un teorema dimostrabile (oltre un assunto, un principio)  $\Rightarrow$  vero dim. nelle meccaniche dei continui (CdSdC).
- Manifestazioni del PLV: PSV (CS di equilibrio), PFV (CS di congruenza)  $\Rightarrow$  CdSdC

Utilizzi del PLV, come metodo di analisi dei sistemi di travi (deformabili):

- Determinazione di componenti di spostamento (in particolare elastico) di strutture deformabili:



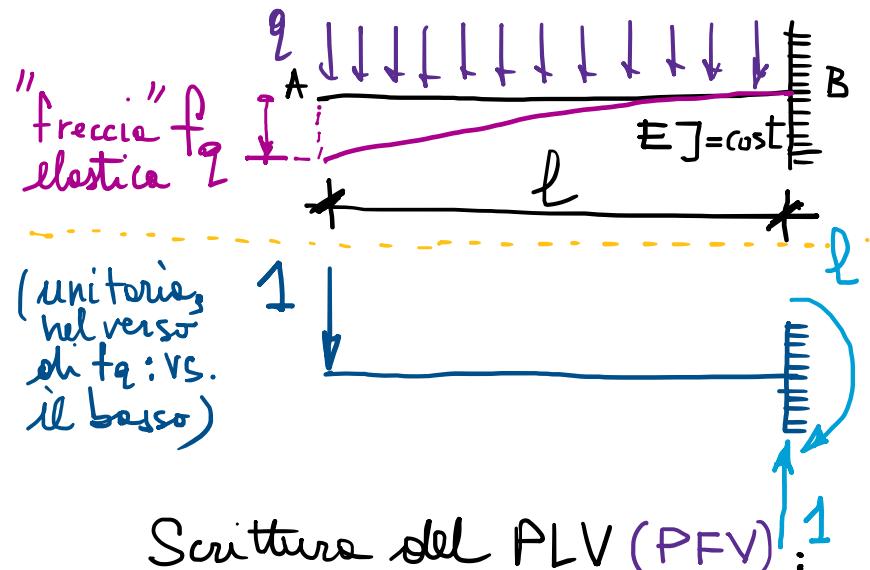
- Risoluzione di strutture staticamente indeterminate, cioè ijerstatiche:



- Calcolo di RV e AI tramite PLV nei sistemi articolati di corpi rigidi ( $d_e = 0$ ) [calSdc]

AB

# Calcolo di componenti di spostamento di travi deformabili:



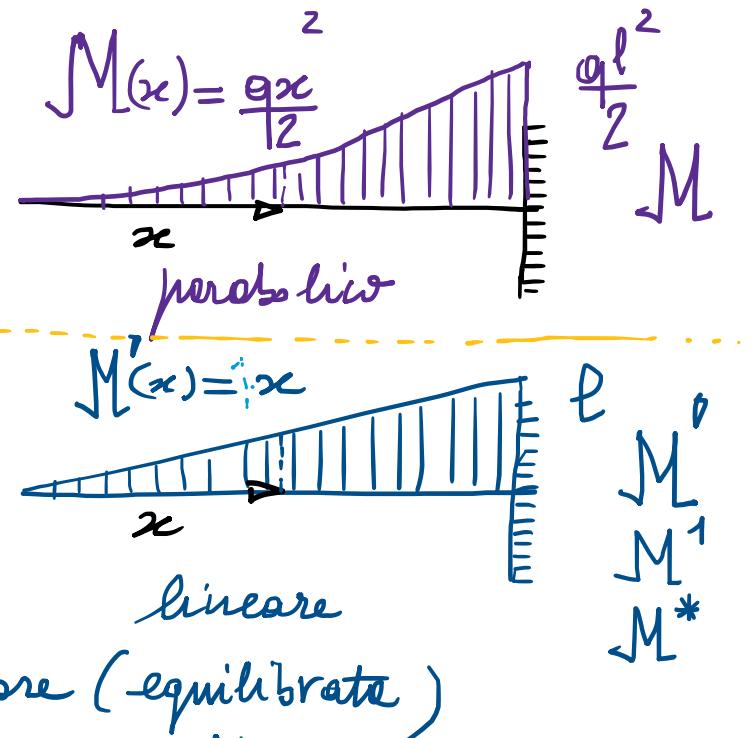
B) Struttura reale  
( $\rightarrow$  congruente)

Scrittura del PLV (PFV):

$$\int_e^A f_q + 1 \cancel{\gamma_B^0} + l \cancel{\zeta_B^0} = \int_{\text{Str.}} M^* d\varphi_e = \int_{\text{Str.}} M^* \frac{M}{EJ} dx = \int_i^A$$

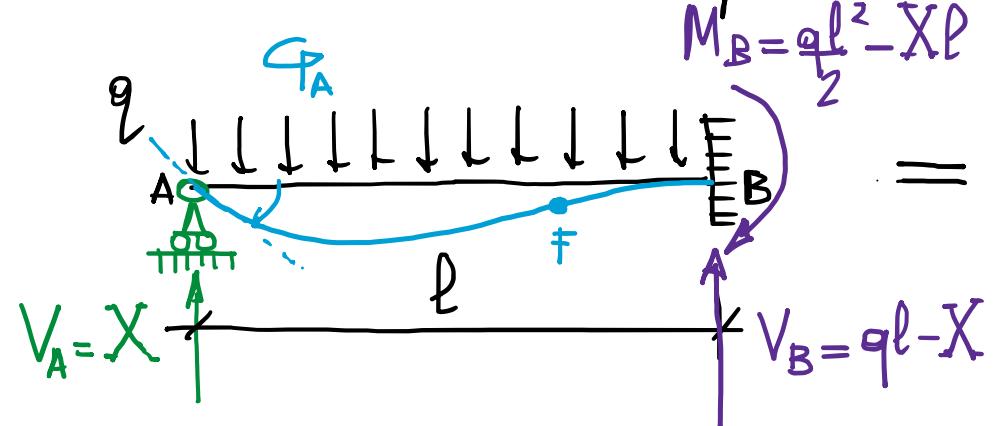
$\cancel{\gamma_B^0}$  e  $\cancel{\zeta_B^0}$  sono vincoli perfetti (non cedevoli)

$$f_q = \int_0^l M^*(x) M(x) \frac{dx}{EJ} = \int_0^l x \frac{qx^2}{2} \frac{dx}{EJ} = \frac{1}{2} \frac{q}{EJ} \left[ \frac{x^4}{4} \right]_0^l = \frac{1}{8} \frac{q l^4}{EJ} = f_q$$



- Il PLV, come metodo di calcolo, consente di calcolare "chirurgicamente" le sole quantità di specifico interesse.
- Di fatto, si è resa necessaria la risoluzione "statica" di un'altra struttura (due strutture isostatiche)

Risoluzione di strutture iperstatiche tramite PLV:



Ⓐ Sistema reale  
( $\Rightarrow$  congruente)

$$RV(X) =$$

$(X=0)$   
struttura principale  
isostatica

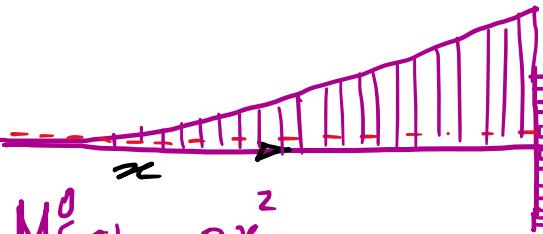
$$RV^0$$

Scrittura del PLV:

$$\int_e^{AB} = 1 \cancel{V_A} - 1 \cancel{V_B} - l \cancel{M_B} = \int_{Str} M^P \frac{M^0 + XM^D}{EJ} ds = \int_i^{AB}$$

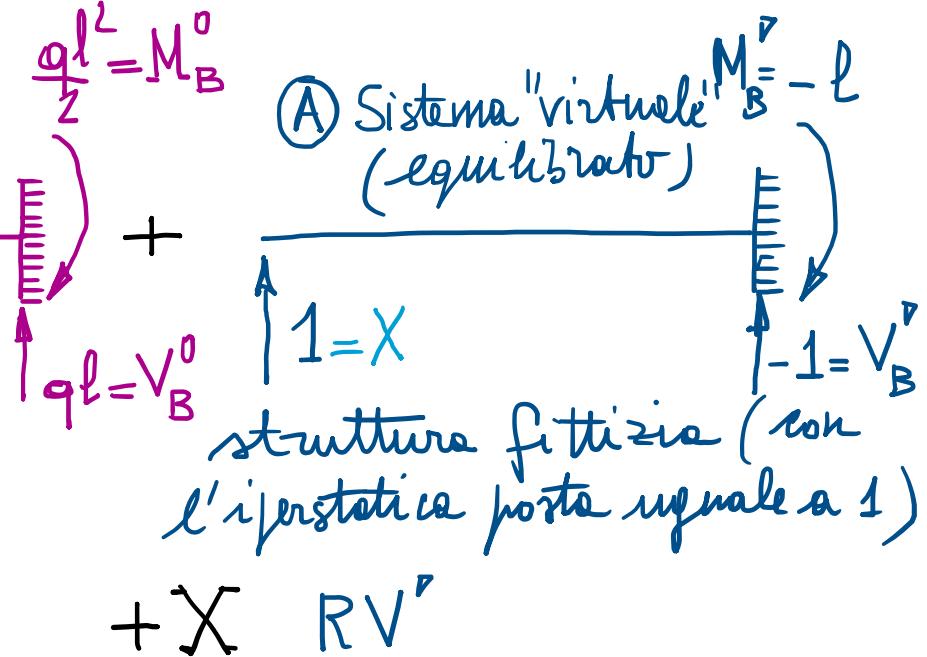
$\{ \cancel{V_A} = 0 \}$

condizione di congruenza



$$M^0(x) = \frac{qx^2}{2}$$

$$M^0(x)$$



$$+ X RV'$$

$$+ M^D(x)$$

$$M^D(x) = -1 \cdot x = M^1 = M^*, ecc.$$

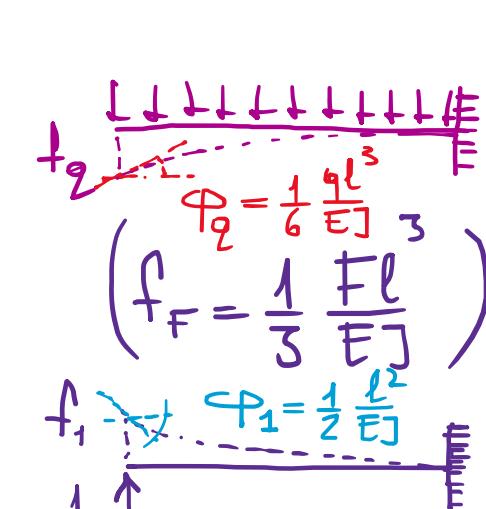
$$M(X, x) = \overbrace{M^0(x)} + \overbrace{XM^D(x)}$$

$$= \int_{Str} M^P \frac{M^0 + XM^D}{EJ} ds$$

$$\Rightarrow 0 = \int_{Str} M^P M^0 \frac{ds}{EJ} + X \int_{Str} M^P M^D \frac{ds}{EJ}$$

$$X = - \frac{\int_{Str} M^P^2 \frac{ds}{EJ}}{\int_{Str} M^P M^D \frac{ds}{EJ}}$$

$$\int_0^l \frac{M_{(x)}^0 M_{(x)}^0 dx}{EJ} = \int_0^l (-x) \frac{qx^2}{2} \frac{dx}{EJ} = -\frac{1}{2} \frac{q}{EJ} \frac{x^4}{4} \Big|_0^l = -\frac{1}{8} \frac{ql^4}{EJ} = -\frac{f_q}{2}$$



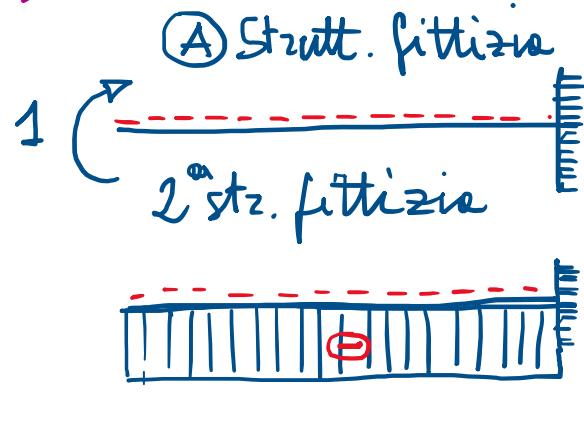
$$X = -\frac{-\frac{1}{8} \frac{ql^4}{EJ}}{\frac{1}{3} \frac{ql^3}{EJ}} = \frac{3}{8} ql \iff v_A = -f_q + X f_1 = 0 \Rightarrow X = \frac{f_q}{f_1}$$

condizione di congruenza

metodo delle "forze"  
coeffienti di influenza

Sostituendo in  $RV(X)$ ,  $M(X, x) \rightarrow RV$  finali,  $M$  finale (islem per NeT)

A volte, calcolo di componenti di "spostamento" di interesse, per ulteriori scutture del PLV:



(B) Sist. reale

$$1 \phi_A = \int_0^l M_{(x)}^0 (M_{(x)}^0 + X M_{(x)}^0) \frac{dx}{EJ}$$

$$-\frac{1}{6} + \frac{3}{8} \frac{1}{2} = -\frac{8+9}{48}$$

$$= \int_0^l M_{(x)}^0 M_{(x)}^0 \frac{dx}{EJ} + X \int_0^l M_{(x)}^0 M_{(x)}^0 \frac{dx}{EJ}$$

$$\phi_F = \frac{1}{48} \frac{ql^3}{EJ}$$

$$= -\phi_q + X \phi_1 \approx$$

sovraffezione degli effetti