

Ricerca \leq

Definizione di seni

$$\hat{C} : \left\{ \hat{U}, \hat{U} = \underline{I} \hat{U}, \hat{q} = \underline{B} \hat{U} \right\}$$

Applichiamo una volta i concili esterni, \Rightarrow valuta le incognite iperstatistiche come famiglia se fossero concili esterni
 \Rightarrow che descrivono \hat{C}
sai che descrivono C^*

$$C^* : \left\{ \tilde{F}^*, X^*, R^* = \underline{\underline{M}}^{(0)} \tilde{F}^* + \underline{\underline{M}}^{(x)} X^*, Q^* = \underline{\underline{N}}^{(0)} \tilde{F}^* + \underline{\underline{N}}^{(x)} X^* \right\}$$

\hookrightarrow NB: se struttura isostabica
 \downarrow

$$C^* = \left\{ \tilde{F}^*, R^* = \underline{\underline{M}}^{(0)} \tilde{F}^*, Q^* = \underline{\underline{N}}^{(0)} \tilde{F}^* \right\}$$

Posiamo sfruttare la struttura (costabilità principale) supponendo i concili esterni in "0" e per ogni concilio ogni iterazione

PLV come "identità" \rightarrow postulato come ver.

$$L_{ext} = \tilde{F}^T \hat{U} = Q^T \hat{q} \in L_{int} \iff \forall C, \hat{C}$$

Corollario 1
Test Reale $\tilde{F}^T \hat{U} = Q^T \hat{q} = L_{int}$ Negli ausiliari prendiamo $\tilde{F}^T = \frac{1}{2} c$ dati possiamo trarre verso

$$L_{ext} = \tilde{F}^T \hat{U} = Q^T \hat{q} = L_{int} \quad \forall \hat{C} \Rightarrow \{ \tilde{F}, Q \} \in C^*$$

Dati $\tilde{F}^T \in Q^T$, ce è verificata per ogni $\forall \hat{C}$ altre \tilde{F}, \hat{Q} indipendentemente statica immobile cioè sono in equilibrio

Corollario 2

$$L_{ext} = \tilde{F}^T \hat{U} = Q^T \hat{q} = L_{int} \quad \forall C^* \Rightarrow \{ \hat{U}, \hat{q} \} \in \hat{C}$$

Dati \hat{U}, \hat{q} se l'equazione è verificata $\forall C^*$

sono congruenti /individuano una cinematica ammmissibile.

pensò espanderà

8:42 cosa stava dicendo
Applicazione
Capitolo 2 → Calcolo spostamenti in una struttura ostatica

$$\tilde{F}^* \tilde{U} = \tilde{F}^* \underline{N}^{(0)} \underline{q} = \tilde{F}^* \underline{N}^{(0)} \subseteq \underline{N}^{(0)} \tilde{F}$$

 → Tutto questo per ricavare \underline{U}

→ Significa che la variazione C significa prendere \tilde{F} qualunque, non dobbiamo trovare Q stato di deformazione delle molle

$$\underline{q} = \begin{pmatrix} \frac{1}{k_1} & & \\ & \ddots & \\ & & \frac{1}{k_n} \end{pmatrix} \cdot \underline{Q}$$

quando $k_i > 0 \Rightarrow q_i = \frac{Q_i}{k_i}$

Equilibrio elastico Caricato relaxione

$$= \underline{C} \underline{Q} = \underline{\underline{N}}^{(0)} \tilde{F} \rightarrow \text{abbiamo definito}$$

Matrice delle caricolesse

\underline{q} in base a \underline{C} e \tilde{F}

lavoro interno è 0 per ogni statica ammissibile (definita tutta da \tilde{F}^*)

$$\tilde{F}^* \left(\tilde{U} - \underline{N}^{(0)} \subseteq \underline{N}^{(0)} \tilde{F} \right) = 0$$

Alora è statica ammissibile

→ deve ammesso l'interno
di ()

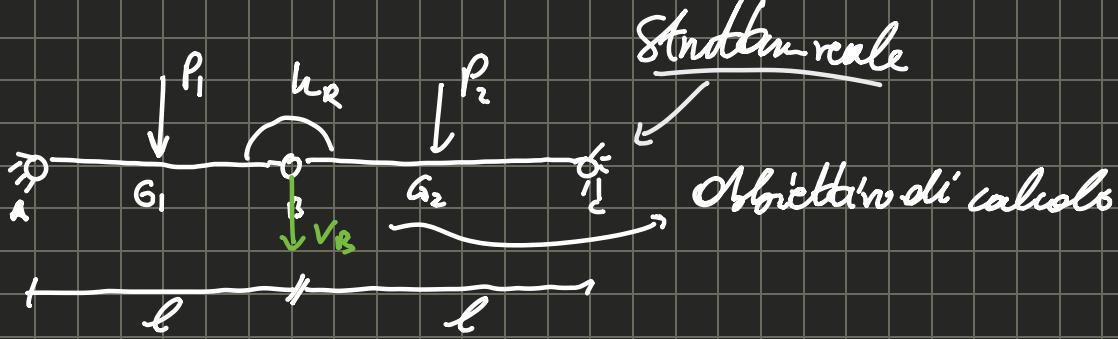
$$\tilde{U} = \underline{N}^{(0)\top} \subseteq \underline{N}^{(0)} \tilde{F}$$

Matrice di coefficienti usata per calcolare azioni interne

\tilde{F}^* = carico qualsiasi test → si fanno provvedute le C^* da sostanza al test di variazione tutte le statiche

\tilde{F} = vettore dei carichi effettivamente applicati ammissibili alla struttura. Vettori di carichi nel problema reale

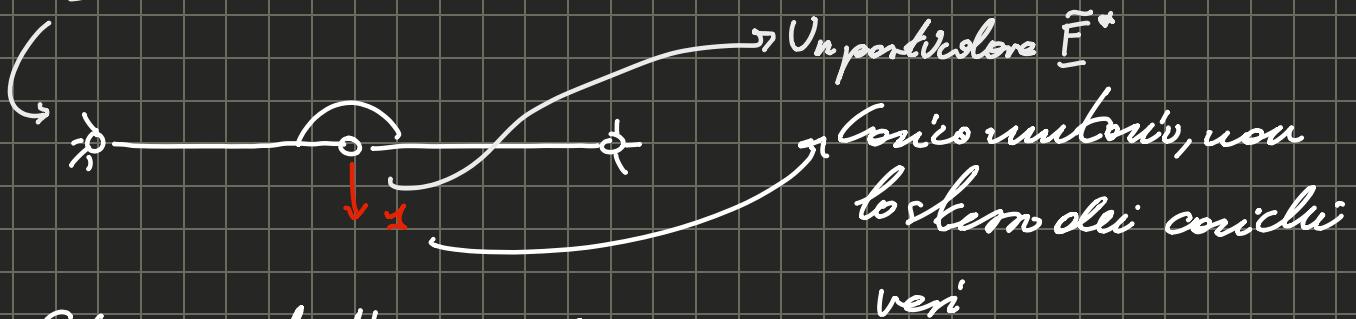
Bouyoyr \rightarrow uso pratico



Ora biammico come si fa?

↪ Prendiamo una famiglia \tilde{F}^* particolare

Struttura auxiliaria (o fittizia)



Soluzione sostituta reale

Diagram illustrating the real solution (Soluzione sostituta reale). The beam is shown with forces P_1 , P_2 , Q , V_A , V_B , and V_C . Equations derived are:

$$M_A = V_C \cdot 2l - P_1 \cdot l/2 - P_2 \cdot \frac{3}{2}l = 0$$

$$V_A + V_C = P_1 + P_2$$

$$-Q - P_2 \cdot \frac{l}{2} + V_C \cdot l = 0$$

Equazioni globali una equazione all'aria \rightarrow necessarie per trovare Q

$$\rightarrow V_C = \frac{3P_2 + P_1}{4}$$

$$V_A = \frac{3P_1 + P_2}{4}$$

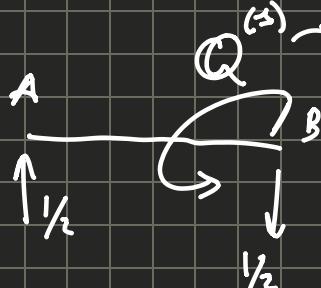
Q \rightarrow valore interno

$$Q = \frac{P_1 + P_2}{4} l \rightarrow Q \text{ per trarre q}$$

$$q = \frac{(P_1 + P_2)l}{4k_R} = v_B$$

\tilde{F} può esser qual'or' perché il sistema è isostatico quindi seppiamo calcolare associate \underline{Q}

Soluzione struttura ausiliaria



$\overset{(s)}{Q}$ → Azione interna nella molla ausiliaria.

→ d'altro lato sono uguali, non è utile per questo.

$$\overset{(s)}{Q} - \frac{1}{2}l = 0 \rightarrow \overset{(s)}{Q} = \frac{1}{2}l$$

Questo è il \underline{Q}^+ in equilibrio con \tilde{F}^+ unitario che abbiamo preso

PLV

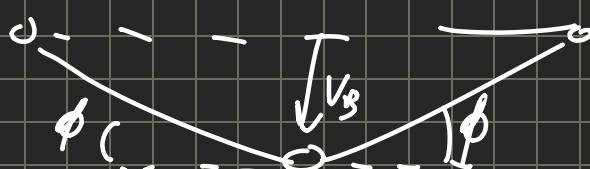
C* Stabice Ausiliarile $\xrightarrow{\Delta_a}$ Struttura ausiliaria, perché \tilde{F} è \underline{Q}^+
 C Cinematica Ausiliarile $\xrightarrow{\Delta_c}$ Struttura Reale, perché q

$$L_{INT} = \underline{z} \cdot v_B = \frac{1}{2}l \cdot \frac{(P_1 + P_2)l}{4k_R} = L_{INT}$$

$$\Rightarrow v_B = \frac{(P_1 + P_2)l^2}{8k_R}$$

Attiniamo la forza in B per direttamente calcolare v_B e sottrarla

Verifichiam della cinematica del system

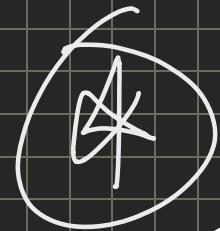


$$q = 2\phi$$

$$\Rightarrow \phi = \frac{q}{2} = \frac{(P_1 + P_2)l}{8k_R}$$

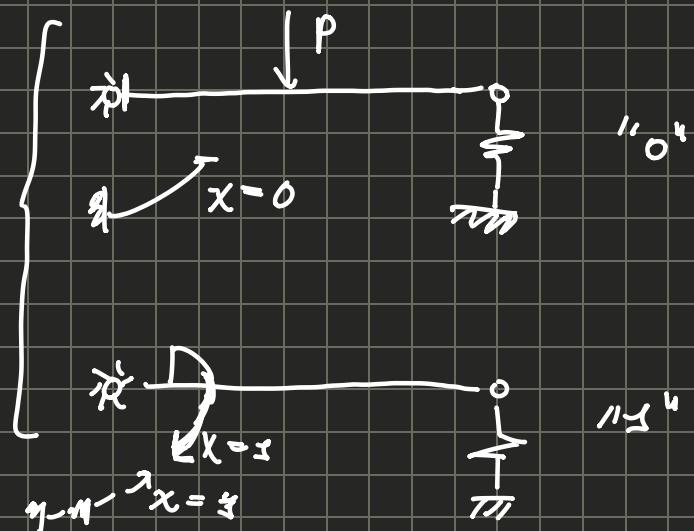
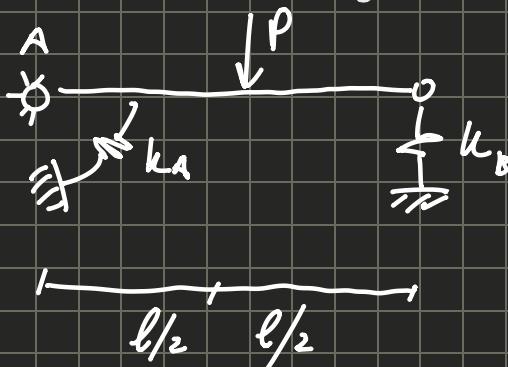
Risultato di cinematica e PLV sono lo stesso

$$V_B = l \phi = \frac{(P_1 + R_2)l^2}{8 k_A} \quad q.e.d \quad \rightarrow \text{quello che abbiamo fatto è giusto}$$

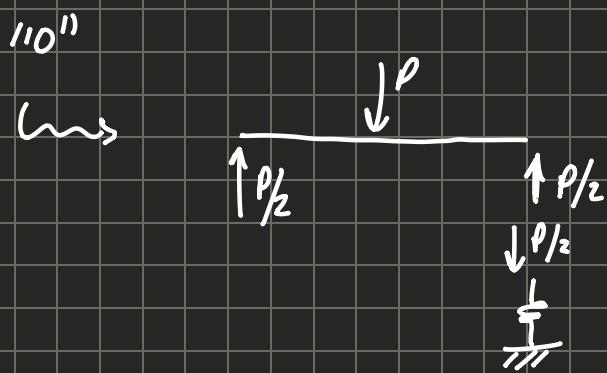


La struttura reale non cambia mai, cambiamo solo dove è \vec{F} per condizionare \vec{Q} che poi ci permette di trovare V_B .

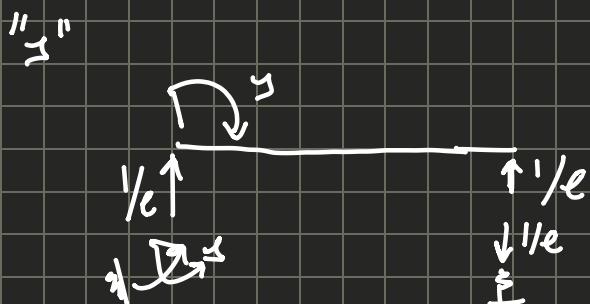
Applichiamo corollario 2 per scrivere automaticamente le equazioni risolventi per il metodo delle forze.
equazioni di congruenza



Prendiamo $\underline{x} = k_A$



$$\begin{aligned} \phi_{A, AB}^{(0)} &= \frac{P}{2k_B l} \\ \phi_{A, \text{molla}}^{(0)} &= 0 \end{aligned}$$



$$\begin{aligned} \phi_{A, AB}^{(1)} &= \frac{1}{l^2 k_B} \\ \phi_{A, \text{molla}}^{(1)} &= 1/k_A \end{aligned}$$

"spontaneo generalizzato"

X tende a chiudere la molla

Resistenza $\propto X$

$$\eta = \left(\phi_{A, \text{molla}}^{(\pm)} + \phi_{A, \text{trave}}^{(\pm)} \right) X + \phi_{A, AD}^{(\cdot)} = 0$$

Stessa funzione "0" Sta andando in su perché le attivazioni si sporano

Se non stacchiamo la molla e dia X (valore qualsiasi)

η è la resistenza relativa tra molla e trave $\Rightarrow \eta \geq 0$

sono in direzioni diverse per come abbiamo staccato le molle.

Rotazione relativa in base a X , nella configurazione principale dove abbiamo staccato le molle.

deve esser uguale a 0, per il fatto che la molla e trave sono connesse, allora

Equazione di Congruenza del Metodo delle Forze

abbiamo trovato X che sta congruente con la realtà

Avendo staccato abbiamo perso la congruenza

Staccando c'è l'unico modo in cui funziona.

Risultione hanno staccato

Moltiplichiamo perciò è l'azione quindi moltiplichiamo l'effetto di $X = \pm$ per l' X vero per aver l'effetto vero.

Il valore di X che permette la congruenza è:

$$\eta = \eta_{\parallel} X + \eta_{\perp} = 0 \Rightarrow X = -\frac{\eta_{\perp}}{\eta_{\parallel}}$$

\rightarrow Spontaneo nei confronti interne ai punti che stiamo guardando

(Generalizzazione delle equazioni di Congruenza)

Prendiamo una struttura x volte iperbolica

↳ Diamo per scelta che conosciamo le strutture ausiliarie

$$\eta_{oi} = \eta_i^{(x)^T} \cdot \underbrace{N}_{q} \stackrel{(x)}{\sim} \underline{F}$$

Deteriorazione generalizzata nelle strutture isotropiche principali conciate dai corielli esterni

Quale struttura

direzione dello spostamento

Sceglieremo tutte le iperboliche,

e lasciamo solo $x_i = 1$

Così $\phi^{(x)}_{A,A}$

$$Q = \underline{N} \stackrel{(x)}{\sim} \underline{F} + \underline{N} \stackrel{(x)}{\sim} \underline{x} =$$

$$= N_0 \underline{F} + \sum_{j=1}^s \eta_j^{(x)} X_j$$

j -esima colonna
equivalente a $Q^{(x)}$
di prima

Le azioni interne alla struttura isotropa auxiliaria generata da x_j prese pari a 1.

Sceglieremo concordando con le azioni generate da x_i nella direzione di x_i

Gavero compiuto dalle azioni interne nella i -esima struttura ausiliaria

↳ Deteriorazione generalizzata nella i -esima struttura ausiliaria.

Spostamento indotto

nella i -esima struttura

ausiliaria, dal j -esimo coriello pari ad 1

Equazione di congruenza: azione interna del j -esimo coriello

$$\sum_{j=1}^s \eta_{ij} X_j + \eta_{oi} = 0, \quad i = 1, 2, \dots, s$$

$$\boldsymbol{\eta} = (\eta_{ij})$$

$$\boldsymbol{\eta} = (\eta_{oi})$$

Forma Matriciale

Matrice dei coefficienti del sistema
Vettore termini noti

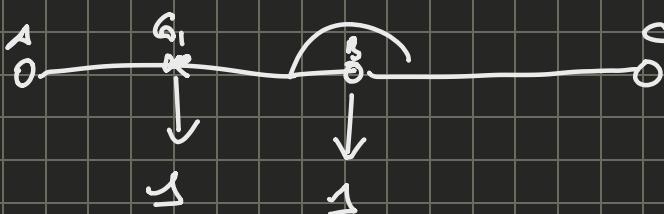
$$\Rightarrow \eta X + \eta_0 = 0 \rightarrow \text{Sequenza si converges}$$

L'applicazione del corollario ci permette di usare il metodo degli spostamenti, determinando \hat{U} , troviamo \hat{q} , e per il caso reale troviamo \tilde{E} , che possiamo usare per trovare la tensione in termo \underline{Q} al punto che stiamo guardando.

→ Esempio FEM un'asta che va su e giù, che ha forze interne che cambiano, stiamo trovando \underline{Q} , dagli \hat{U} e \hat{q} che troviamo.



Se avessi applicato \tilde{F} in modo diverso, come:



Il PLV avrebbe avuto equazione:

$$L_{ext} = \mathcal{Z} \cdot v_B + \mathcal{I} \cdot v_{G_1} = \underline{Q}^T q = L_{ini}$$

→ Avrei avuto delle incognite da risolvere con l'equazione, che è impossibile, allora per risolvere il sistema

mettiamo sempre solo una forza dove vogliamo

un'equazione che ci permette di risolvere il sistema.

Se vogliamo trovare 2 spostamenti, possiamo

creare un'altro ausilio e determinare la forza a quel punto

da discutere: \vec{z} è una definizione

di limiti punti in \vec{z} da cui vogliamo
trovare le forze interne.

~ PENSO

Ritrovare ϕ , la struttura auxiliaria
sarebbe



↳ Componenti lavorano solo per ϕ

ogni volta ϕ
cambia.

per V_{G_1}



La rete non cambia mai, per
trovare uno spostamento cambia
di verso
la struttura auxiliaria.