

Università degli studi di Bergamo

Scuola di Ingegneria (Dolmine)

CCS Ingegneria Edile

LM-24 Ingegneria delle Costruzioni Edili

Complementi di Scienza delle Costruzioni

(ICAR/08 - SdC ; 6 CFU)

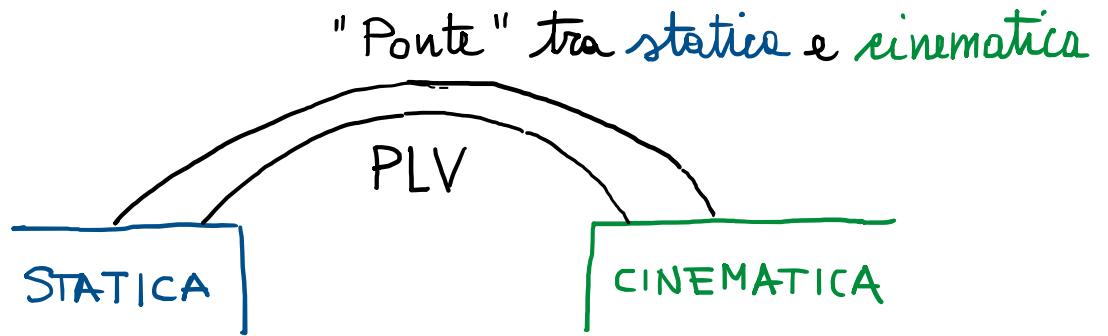
A.A. 2022/2023

prof. Egidio RIZZI

egidio.rizzi@unibg.it

LEZIONE 16

Principio dei Lavori Virtuali (PLV) \rightarrow Meccanica dei continui (dei Solidi)



Enunciato del PLV

(CN di equilibrio e di congruenza):

$$\forall \begin{cases} \text{Système A} \\ \text{Système B} \end{cases} : \int_e^{AB} = \int_V \underbrace{\mathbf{F}_i^A \cdot \Delta S_i^B}_{\mathbf{F}_i^A \Delta S_i^B} dV + \int_{S_f} \underbrace{\mathbf{f}_i^A \cdot \Delta S_i^B}_{\mathbf{f}_i^A \Delta S_i^B} dS + \int_{S_S} \underbrace{\mathbf{n}_i \cdot \mathbf{G}_i^A \cdot \Delta S_i^B}_{\mathbf{n}_i \mathbf{G}_i^A \Delta S_i^B} dS$$

Manifestazioni del PLV (CS): strumenti applicativi, operativi ("metodi")

- PSV (CS soli equilibrio)

$$\left. \begin{aligned} & \text{Sistema B cinem. attivo.} \\ & L_e = L_i^B \end{aligned} \right\} : \begin{aligned} & \text{Sistema A} \\ & \text{static. attivo.} \end{aligned}$$

(v. "metodo degli spostamenti")

Sistema A	"virtuali"	Sistema B
staticamente ammissibile:		cinematicamente ammissibile:
Famiglie di quantità statiche equilibrate		Famiglie di quantità cinematiche congruenti
$\mathbf{F}^A, \mathbf{f}^A; \boldsymbol{\sigma}^A$	no cause-effetto \Leftrightarrow	$\mathbf{D}^B, \bar{\mathbf{D}}^B; \boldsymbol{\varepsilon}^B$
$\operatorname{div} \boldsymbol{\sigma}^A + \mathbf{F}^A = 0$ in V		$\boldsymbol{\varepsilon}^B = \frac{1}{2} (\nabla \mathbf{D}^B + \nabla \mathbf{D}^{BT})$ in V
$\mathbf{t}_n^A = \mathbf{n} \cdot \boldsymbol{\sigma}^A = \mathbf{f}^A$ su S_f		$\mathbf{D}^B = \mathbf{D}$ su S_1
$\sum_i \int_{S_i} dS + \int_{S_2} \underbrace{\mathbf{n} \cdot \boldsymbol{\sigma}^A \cdot \bar{\mathbf{D}}^B}_{\mathbf{n}_i \sigma_{ij}^A \bar{D}_j^B} dS = \int_V \underbrace{\boldsymbol{\sigma}^A : \boldsymbol{\varepsilon}^B}_{\mathcal{D}} dV = \sum_i \int_V \sigma_{ij}^A \varepsilon_{ij}^B$ (valori)		

- PFV (CS di congruenza)

$$\left. \begin{aligned} & \text{Sistema A static. amm.} \\ & \int_e^{AB} = \int_i^{AB} \end{aligned} \right\} : \text{Sistema B} \\ \text{einem. amm.} \\ (\text{v. "metodo delle forze"})$$

Dim. del PLV (C N oli equil. e congruenza) \Rightarrow Teorema dei Lavori Virtuali

Hip.: $A \xrightarrow{AB} B$ ammiss.
Tesi: $\int_e \sigma_{ij} ds = \int_i \sigma_{ij} ds$

[Th. della divergenza:

$$\int_V \operatorname{div} g dV = \int_S m \cdot g \cdot dS, \quad g: \text{campo tensoriale} \quad [\operatorname{div}(g) = \nabla \cdot (g) = \frac{\partial}{\partial x} \cdot (g)]$$

es. vettore g_i

Sia $g = \underline{\sigma} \cdot \underline{s} \Leftrightarrow g_i = \sigma_{ij} s_j$ $\Rightarrow \operatorname{div} g_i = ?$ regola del prodotto
 vettore \underline{s} | vettore $\underline{\sigma}$ \Leftrightarrow scalare $= g_{i,j,i} = (\sigma_{ij} s_j)_{,i} = \underbrace{\sigma_{ij,i}}_{(\operatorname{div} \underline{\sigma})} s_j + \underbrace{\sigma_{ij} \underbrace{s_{j,i}}_{\psi_{j,i}}}_{\psi_{j,i}}$ simm. $\underline{\sigma}^T = \underline{\sigma}$

$$\begin{aligned} \int_e^B \underline{\sigma} : \underline{\varepsilon} dV &= \int_V [\operatorname{div}(\underline{\sigma} \cdot \underline{s}) - (\operatorname{div} \underline{\sigma}) \cdot \underline{s}] dV \\ &\stackrel{\text{th. Div.}}{=} \int_S m \cdot (\underline{\sigma} \cdot \underline{s}) dS - \int_V (\operatorname{div} \underline{\sigma}) \cdot \underline{s} dV \\ &\stackrel{\text{A static amm.}}{=} \int_{S_J} m \cdot \underline{\sigma} \cdot \underline{s} dS + \int_{S_f} \underline{f} \cdot \underline{s} dS + \int_V \underline{F} \cdot \underline{s} dV = \int_e^B \underline{\sigma} : \underline{\varepsilon} dV \quad \text{c.v.d.} \quad (\text{idem per CS di equilibrio o di congruenza}) \end{aligned}$$

$\nabla \underline{s} = \underline{\psi} = \underline{\varepsilon} + \underline{\vartheta}$
 $\underline{\varepsilon}_{ji} = \underline{\varepsilon}_{ij}$
 $\underline{\vartheta}_{ji} = -\underline{\vartheta}_{ij}$
 $\underline{\varepsilon}^T = \underline{\varepsilon}$
 $\underline{\vartheta}^T = -\underline{\vartheta}$
 $\underline{\sigma}_{ij} \underline{\vartheta}_{ji} = \underline{\sigma}_{11} \underline{\vartheta}_{11} + \underline{\sigma}_{12} \underline{\vartheta}_{21} + \dots + \underline{\sigma}_{21} \underline{\vartheta}_{12} + \dots = 0$
 $(\underline{\sigma} : \underline{\vartheta} = \underline{\sigma} : \underline{\vartheta} = 0)$

Proprietà del "problema elastico lineare"

- Principio di Sovrapposizione degli Effetti (PSE) [Valido per le linearità di tutte le eqnz. governanti \Rightarrow operatori lineari]
 - α (Sistema ① : $\mathbb{F}^1, f^1, \bar{\sigma}^1 \Rightarrow \Phi^1, \varepsilon^1, \Delta^1$)
 - β (Sistema ② : $\mathbb{F}^2, f^2, \bar{\sigma}^2 \Rightarrow \Phi^2, \varepsilon^2, \Delta^2$)
- $\alpha \mathbb{F}_1 + \beta \mathbb{F}_2, \alpha f_1 + \beta f_2, \alpha \bar{\sigma}_1 + \beta \bar{\sigma}_2 \Rightarrow \alpha \Phi^1 + \beta \Phi^2, \alpha \varepsilon^1 + \beta \varepsilon^2, \alpha \Delta^1 + \beta \Delta^2$
- combinazione lineare dei sistemi combinazione lineare delle soluzioni
- Buona posizione del problema (\exists un numero finito di soluzioni con dipendenza continua dai dati)

- \exists la soluzione (Teorie dell'Elasticità \Rightarrow S. K. Koff, 1956)

- Unicità delle soluzioni ($\exists!$: esiste un'unica soluzione) \Rightarrow Th. di Kirchhoff ~ 1859

Dim.: Da PSE con $\alpha = -\beta = 1$, con $\mathbb{F} = \mathbb{F}^1 = \mathbb{F}^2$, $f = f^1 = f^2$, $\bar{\sigma} = \bar{\sigma}^1 = \bar{\sigma}^2$ } (stessi dati)

$$\Delta \mathbb{F} = \Phi^1 - \Phi^2 \neq 0, \quad \Delta f = \varepsilon^1 - \varepsilon^2 \neq 0, \quad \Delta \bar{\sigma} = \Delta^1 - \Delta^2 \neq 0$$

H.p. (per assurdo): $\Delta \Phi = \Phi^1 - \Phi^2 \neq 0, \Delta \varepsilon = \varepsilon^1 - \varepsilon^2 \neq 0, \Delta \Delta = \Delta^1 - \Delta^2 \neq 0$ (diverse Soluzioni)

$$\Delta \Phi = E : \Delta \varepsilon \quad \text{(ipotesi smentite)}$$

Da PLV (A, B stst. reale)

$$\int_V \Delta \Phi : \Delta \varepsilon \, dV = 2 \int_V \omega(\Delta \varepsilon) \, dV = \int_i \text{assurdo} \Rightarrow \Delta \varepsilon = 0, \Delta \Phi = 0; \Delta \Delta \neq 0 \text{ in generale}$$

$\omega(\Delta \varepsilon) > 0 \quad \forall \Delta \varepsilon \neq 0$ (linearità + elasticità) unicità su spazio e deformazione

- Approcci risolutivi
 - analitico (soluzioni esatte o approssimate)
 - numerico (soluzioni approssimate) \rightarrow Calcolo Numerico
 - v. CMSS Metodo degli Elementi Finiti (FEM)
 - " " " di contorno (BEM)
 - Metodo delle Differenze Finite (FD)
 - Metodo degli Elementi Discreti (DEM)
 - \rightarrow (es. murature)
 - Metodologie di analisi (metodi)
 - Diretto : Dati \rightarrow Soluzione (soluzione esatta, in forme chiuse, solo per casi particolari)
 - Semi- : Dati \Rightarrow Soluzione parzialmente nota (e meno di un certo n. di parametri)
inverso
 - Inverso : Dati \leftarrow Soluzione
 - es. nota sperimentalmente
 - Input \Rightarrow Output
- (es. Structural Health Monitoring (SHM), Identificazione parametrica mediante analisi inversa, Model updating)