

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)

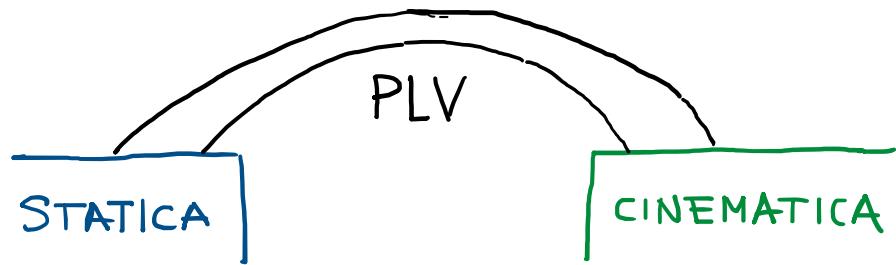
prof. Egidio RIZZI

egidio.rizzi@unibg.it

LEZIONE 15

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

"Ponte" tra statica e cinematica



Enunciato del PLV

(CN di equilibrio e di congruenza):

$$\forall \begin{cases} \text{Sistema A} \\ \text{Sistema B} \end{cases} : \int_{\text{V}}^{\text{AB}} \underline{F_i}^A \cdot \underline{s_i}^B dV + \int_{S_f}^{\text{AB}} \underline{f_i}^A \cdot \underline{s_i}^B dS + \int_{S_s}^{\text{AB}} \underline{n_i} \cdot \underline{\sigma_i}^A \cdot \underline{s_i}^B dS = \int_{\text{V}}^{\text{AB}} \underline{\sigma_i}^A : \underline{\epsilon_i}^B dV = \int_i^{\text{AB}}$$

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

- PSV (CS di equilibrio)

Sistema B cinem. amm.

$$\int_e^{\text{AB}} = \int_i^{\text{AB}}$$

(v. "metodo degli spostamenti")

Sistema A static. amm.

Sistema A

staticamente
ammissibile:

Famiglie di quantità
statiche equilibrate

$$\underline{F}, \underline{f}; \underline{\sigma}$$

no cause-effetto

$$\operatorname{div} \underline{\sigma}^A + \underline{F}^A = 0 \text{ in } V$$

$$T_h^A = \pi \cdot \underline{\sigma}^A = \underline{f}^A \text{ su } S_f$$

$$\int_{S_s}^{\text{AB}} \underline{n_i} \cdot \underline{\sigma_i}^A \cdot \underline{s_i}^B dS = \int_{\text{V}}^{\text{AB}} \underline{\sigma_i}^A : \underline{\epsilon_i}^B dV$$

Sistema B

cinematicamente
ammissibile:

Famiglie di quantità
cinematiche congruenti

$$\underline{\Delta}, \underline{\bar{\Delta}}; \underline{\epsilon}$$

$$\underline{\epsilon} = \frac{1}{2} (\nabla \underline{s}^B + \nabla \underline{s}^{BT}) \text{ in } V$$

$$\underline{\Delta} = \underline{\bar{\Delta}} \text{ su } S_1$$

$$\int_{\text{V}}^{\text{AB}} \underline{\sigma_i}^A : \underline{\epsilon_i}^B dV = \int_i^{\text{AB}}$$

valido
indipendentemente
del comportamento
del materiale

- PFV (CS di congruenza)

Sistema A static. amm.

$$\int_e^{\text{AB}} = \int_i^{\text{AB}}$$

(v. "metodo delle forze")

Sistema B

cinem. amm.

Dim. del PLV (CN sull'equil. e congruenza) \Rightarrow Teorema dei Lavori Virtuali

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

[Th. della divergenza:

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

es. vettore g_i

Sia $g = \underline{\sigma} \cdot \underline{s} \Leftrightarrow g_i = \sigma_{ij} s_j$ $\Rightarrow \text{div } g_i = ?$ regola del prodotto
 vettore $\begin{matrix} \underline{\sigma} \\ \text{tensor} \\ \text{doppio} \end{matrix}$ $\begin{matrix} \underline{s} \\ \text{vettore} \end{matrix}$ scalare $= g_{i,j,i} = (\sigma_{ij} s_j)_{,i} = \underbrace{\sigma_{ij,i}}_{(\text{div } \underline{\sigma})} s_j + \underbrace{\sigma_{ij} \Delta_j}_{\Psi_{j,i}}$ $= \sigma_{j,i} (\underline{\sigma}^T = \underline{\sigma})$ simm.

$$\Leftrightarrow \text{div}(\underline{\sigma} \cdot \underline{s}) = (\text{div } \underline{\sigma}) \cdot \underline{s} + \underline{\sigma} : \nabla \underline{s}^T$$

$$\nabla \underline{s} = \underline{\Psi} = \underline{\epsilon} + \underline{\vartheta} \quad \begin{matrix} \underline{\epsilon}_{ij} = \underline{\epsilon}_{ij} \\ \underline{\vartheta}_{ji} = -\underline{\vartheta}_{ij} \\ \text{simm. } \underline{\epsilon}^T = \underline{\epsilon} \\ \underline{\vartheta}^T = -\underline{\vartheta} \end{matrix}$$

$$\int_e^B \underline{\sigma}_{ij} \cdot \underline{\Delta}_i = \int_V [\text{div}(\underline{\sigma} \cdot \underline{s}) - (\text{div } \underline{\sigma}) \cdot \underline{s}] \, dV$$

$\overbrace{(\underline{\epsilon}^T + \underline{\vartheta}^T)}$

$$\sigma_{ij} \vartheta_{ji} = \sigma_{11} \vartheta_{11} +$$

$$\sigma_{12} \vartheta_{21} + \dots + \sigma_{21} \vartheta_{12} + \dots = 0$$

$$(\underline{\sigma} : \underline{\vartheta}^T = \underline{\sigma} : \underline{\vartheta} = 0)$$

A static amm.

B cinemet. amm.

$$\int_{S_f} \underline{m} \cdot \underline{\sigma} \cdot \underline{s} \, dS - \int_V (\text{div } \underline{\sigma}) \cdot \underline{s} \, dV = \int_e^B \underline{\sigma}_{ij} \cdot \underline{\Delta}_i \, dV = \text{c.v.d.}$$

(idem per CS
di equilibrio o
di congruenza)

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 dati combinazione lineare delle soluzioni

- Buona posizione del problema (\exists un numero finito di soluzioni con dipendenza continua dai dati)
 - Esistenza della soluzione (Teorie dell'Elasticità \Rightarrow SOKOLOVSKOFF, 1956)
 - Unicità della soluzione ($\exists!$: 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)

$$\Delta \mathbb{F} \equiv 0, \quad \Delta f \equiv 0, \quad \Delta \bar{\sigma} \equiv 0$$

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

$\Delta \Phi = E : \Delta \varepsilon$ } ipotesi smentite (es. moti rigidi arbitrari)

Da PLV (A, B sist. reale)

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

$\omega(\Delta \varepsilon) > 0 \quad \forall \Delta \varepsilon \neq 0$ } linearità + elasticità

Unicità su spazio e deformazione

- Approcci risolutivi

- analitico (soluzioni esatte o approssimate)

- numerico (soluzioni approssimate) \rightarrow Calcolo Numerico

processo di discretizzazione

(∞ gall \rightarrow n. finito di gall)

v. CMSS Metodo degli Elementi Finiti (FEM)

" " " di contorno (BEM)

Metodo degli Elementi Discreti (DEM)
 \rightarrow (es. murature)

Metodo delle Differenze Finite (FD)

- Metodologie di analisi (metodi)

- Diretto: Dati \rightarrow Soluzione (soluzione esatta, in forme chiuse, solo per casi particolari)

- Semi- inverso: Dati \Rightarrow Soluzione parzialmente nota (e meno di un certo n. di parametri)

- Inverso: Dati \leftarrow Soluzione
es. nota sperimentalmente
 \vdots

Input \leftarrow Output

{ es. Structural Health Monitoring (SHM),
Identificazione parametrica mediante
analisi inversa, Model updating)