

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)

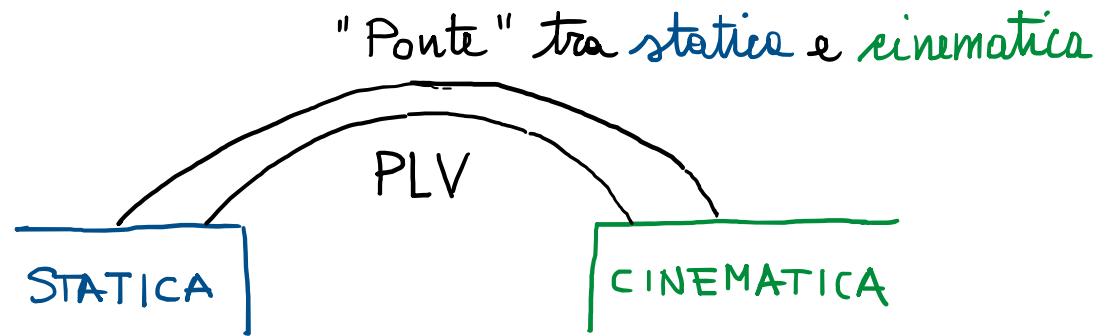
A.A. 2021/2022

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):

$$\forall \begin{cases} \text{Sistema A} \\ \text{Sistema B} \end{cases} : \int_e^{AB} = \int_V \underbrace{F_i^A \cdot \Delta_i^B}_{\text{F}_i^A \Delta_i^B} dV + \int_{S_f} \underbrace{f_i^A \cdot \Delta_i^B}_{f_i^A \Delta_i^B} dS + \int_{S_s} \underbrace{n_i \cdot \sigma_{ij}^A \cdot \bar{\sigma}_j^B}_{n_i \sigma_{ij}^A \bar{\sigma}_j^B} dS = \int_V \underbrace{\sigma_{ij}^A : \epsilon_{ij}^B}_{\sigma_{ij}^A \epsilon_{ij}^B} dV = \int_i$$

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

- PSV (CS di equilibrio)

$$\left. \begin{array}{l} \text{Sistema B cinem. amm.} \\ \int_e^{AB} = \int_i^{AB} \end{array} \right\} : \begin{array}{l} \text{Sistema A} \\ \text{static. amm.} \\ (\text{v. "metodo degli spostamenti"}) \end{array}$$

Sistema A staticamente ammissibile:
Famiglie di quantità statiche equilibrate
 $F^A, f^A; \sigma^A$

Sistema B cinematicamente ammissibile:
Famiglie di quantità cinematiche congruenti
 $\Delta^B, \bar{\Delta}^B; \epsilon^B$

$\text{div } \sigma + F = 0 \text{ in } V$

$\underline{t}_n = \underline{n} \cdot \sigma = f \text{ su } S_f$

\Leftrightarrow no cause-effetto

$\Sigma^B = \frac{1}{2} (\nabla \Delta^B + \nabla \bar{\Delta}^B) \text{ in } V$

$\Delta^B = \bar{\Delta}^B \text{ su } S_1$

- PFV (CS di congruenza)

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

(valido
independentemente
del comportamento
del materiale)

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

$$\left\{ \begin{array}{l} \text{Hyp.: } A \xrightarrow{\quad} B \text{ ammiss.} \\ \text{Tesi: } \underline{L}_e^{\text{AB}} = \underline{L}_i^{\text{AB}} \end{array} \right.$$

[Th. della divergenza:

$$\int_V \text{div } g \, dV = \int_S \mathbf{n} \cdot g \, dS, \quad g_i: \text{campo tensoriale es. vettore } g_i$$

$$[\text{div}() = \nabla \cdot () = \frac{\partial}{\partial x} \cdot ()]$$

]

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

$$\psi_{ji} \quad \text{simm. } \underline{\psi}^T = \underline{\psi}$$

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

$$(\underline{\epsilon}^T + \underline{\psi}^T)$$

$$\nabla_j = \psi_j = \underline{\psi} + \underline{\vartheta} \quad \underline{\epsilon}_{ji} = \underline{\epsilon}_{ij} \\ \text{emis. } \underline{\psi}^T = -\underline{\vartheta} \quad \underline{\vartheta}_{ji} = -\underline{\vartheta}_{ij}$$

$$\underline{L}_i^{\text{AB}} = \int_V \underline{\sigma}^A : \underline{\epsilon}^B \, dV = \int_V [\text{div}(\underline{\sigma}^A \cdot \underline{s}^B) - (\text{div } \underline{\sigma}^A) \cdot \underline{s}^B] \, dV$$

$$\stackrel{\text{th. Div.}}{=} \int_S \mathbf{n} \cdot \underline{\sigma}^A \cdot \underline{s}^B \, dS - \int_V (\text{div } \underline{\sigma}^A) \cdot \underline{s}^B \, dV$$

A static amm.
B kinemat. amm.

$$= \int_{S_f} \mathbf{n} \cdot \underline{\sigma}^A \cdot \underline{s}^B \, dS + \int_{S_f} \underline{f}^A \cdot \underline{s}^B \, dS + \int_V \underline{F}^A \cdot \underline{s}^B \, dV = \underline{L}_e^{\text{AB}} \quad \text{c.v.d.}$$

$$\sigma_{ij} \vartheta_{ji} = \sigma_{11} \vartheta_{11} + \sigma_{12} \vartheta_{21} + \dots + \sigma_{21} \vartheta_{12} + \dots = 0 \\ (\underline{\sigma} : \underline{\psi}^T = \underline{\sigma} : \underline{\vartheta} = 0)$$

(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 equaz. governanti \Rightarrow operatori lineari]

$$\alpha \text{ (Sistema 1)} : \mathbb{F}^1, f^1, \bar{\Delta}^1 \Rightarrow \Phi^1, \varepsilon^1, \Delta^1$$

$$\beta \text{ (Sistema 2)} : \mathbb{F}^2, f^2, \bar{\Delta}^2 \Rightarrow \Phi^2, \varepsilon^2, \Delta^2$$

$$\text{es. } \operatorname{div}(\alpha \Phi^1 + \beta \Phi^2) = \alpha \operatorname{div} \Phi^1 + \beta \operatorname{div} \Phi^2$$

algebra e differenziali

$$\alpha \mathbb{F}_1 + \beta \mathbb{F}_2, \alpha f_1 + \beta f_2, \alpha \bar{\Delta}^1 + \beta \bar{\Delta}^2 \Rightarrow \alpha \Phi^1 + \beta \Phi^2, \alpha \varepsilon^1 + \beta \varepsilon^2, \alpha \Delta^1 + \beta \Delta^2$$

combinazione lineare dei sistemi combinazione lineare delle soluzioni

- Buona posizione del problema (Esiste un numero finito di soluzioni con dipendenze continue dei dati)

- Esiste la soluzione (Teorie dell'Elasticità \Rightarrow S. K. L. K. 1956)

- Unicità delle soluzioni (Esiste un'unica soluzione) \Rightarrow Th. di Kirchhoff ~ 1859

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

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

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)

$$\Delta \varepsilon = \mathbb{E} : \Delta \Phi$$

Da PLV (A, B st. reale)

$$\int_V \frac{1}{2} \Delta \Phi : \Delta \varepsilon dV = \int_V \omega(\Delta \varepsilon) dV = \int_V \text{assurdo} \Rightarrow \Delta \varepsilon = 0, \Delta \Phi = 0; \Delta \Delta \neq 0 \text{ in generale}$$

linearità + elasticità unicità su spazio e deformazione

ipotesi zmentite (es. moti rigidi arbitrari)

soluz. pos. $\omega(\Delta \varepsilon) > 0 \forall \Delta \varepsilon \neq 0$

- 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 forma chiusa, 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
- Input \rightleftharpoons Output