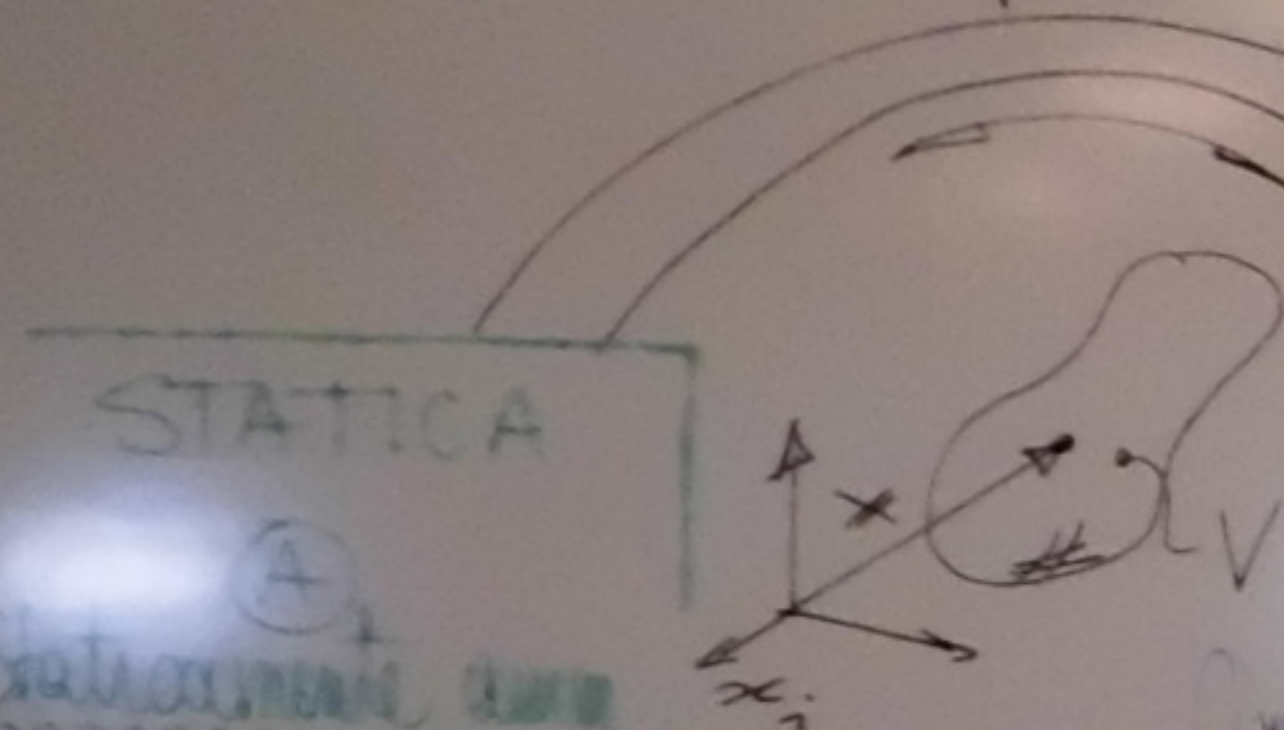


Principio (teorema) dei Lavori Virtuali (PLV)

con riferimento alla misura dei nodi

pp
"ponte" pp



STATICA
① staticamente amm.

Famiglia di quantità statiche congr.

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

$$t_i = n \cdot \hat{\sigma} = \hat{f} \text{ su } S_f$$

N.B. in generale sistemi "virtuali" che non necessariamente coincidono col sist. reale, quindi del tutto slegati da relazioni di causa-effetto, pertanto indipendenti dal comportamento del materiale (in particolare elastico o anelastico)

CINEMATICA

② cinematicamente amm.
Famiglia di quantità cinematiche congr.

$$\hat{\epsilon} = \frac{1}{2} (\nabla \hat{u} + \nabla \hat{u}^T) \text{ in } V$$

$$\hat{\Delta} = \hat{\Delta}^B \text{ su } C_2$$

Enunciato del PLV quale CN di equil. e congr.

① staticamente amm.
② cinematicamente amm.

$$\delta L_e = \int_V \hat{F} \cdot \hat{\Delta} dV + \int_{S_f} \hat{f} \cdot \hat{\Delta} dS + \int_{S_2} \hat{\sigma} \cdot \hat{\Delta} dS \stackrel{\text{CN}}{=} \int_V \hat{\sigma} : \hat{\epsilon} dV = \int_V \hat{\sigma} : \hat{\epsilon} dV$$

Manifestazioni del PLV:

- PSV (CS di equil.)

$$\delta L_e = \delta L_i \Rightarrow \text{① staticamente amm. (cioè equil.)}$$

- PFV (CS di congr.)

$$\delta L_e = \delta L_i \Rightarrow \text{② cinematicamente amm. (cioè congruente)}$$

Th della divergenza:

$$\int_V \text{div} g dV = \int_S n \cdot g dS$$

g campo tensoriale (o vettore di campo g)

$$\text{div} g = \nabla \cdot g \Rightarrow \text{div} g = g_{i,i}$$

$$\nabla = \frac{\partial}{\partial x}; \nabla_i = \frac{\partial}{\partial x_i}$$

Sia: $g_i = \sigma_{ij} n_j \Rightarrow \text{div} g = \text{div} \sigma \cdot n + \sigma : \nabla n$

$$g_i = \sigma_{ij} n_j \Rightarrow \text{div} g = g_{i,i}$$

$$\hat{\epsilon} = \hat{\epsilon} \quad \hat{\Delta} = \hat{\Delta} \quad \hat{\sigma} = \hat{\sigma}$$

$$\hat{\sigma} = \sigma_{ij} \hat{\epsilon}_{ij} + \sigma_{ij} \hat{\Delta}_{ij}$$

$$\hat{\sigma} = \sigma_{ij} \hat{\epsilon}_{ij} + \sigma_{ij} \hat{\Delta}_{ij}$$

$$\hat{\sigma} = \sigma_{ij} \hat{\epsilon}_{ij} + \sigma_{ij} \hat{\Delta}_{ij}$$

- PLV (TLV) di validità del tutto generale, purché anche il campo delle variazioni sia congruente.

Principio ~~teorema~~ del Lavoro Virtuale (PLV)

Enunciato del PLV quale CN di equil. e congr.

$$V_{\text{coppia}} \text{ @ sim. amm. } \Rightarrow L_e^{AB} = \int_V \underbrace{\mathbf{F} \cdot \mathbf{s}}_{\substack{\text{identita' dei lavori} \\ \text{virtuali}}} dV + \int_{S_f} \mathbf{f} \cdot \mathbf{s} dS + \int_{S_s} \mathbf{n} \cdot \mathbf{\sigma} \cdot \mathbf{s} dS \stackrel{\text{CN}}{=} \int_V \underbrace{\mathbf{\sigma} : \mathbf{E}}_{\substack{\text{V} \sigma_{ij} \epsilon_{ij}^B}} dV = L_i^{AB}$$

Manifestazioni del PLV:

- PSV (CS di equil.)

$$L_e^{AB} = L_i^{AB} \Rightarrow \left. \begin{array}{l} \text{A) statici amm.} \\ \text{B) sim. amm.} \end{array} \right\} \Rightarrow \text{A) statici amm. (CS di equil.)}$$

- PFV (CS di congr.)

$$L_e^{AB} = L_i^{AB} \Rightarrow \left. \begin{array}{l} \text{A) statici amm.} \\ \text{B) sim. amm.} \end{array} \right\} \Rightarrow \text{B) sim. amm. (CS di congr.)}$$

Th della divergenza:

$$\int_V \text{div} \mathbf{g} dV = \int_S \mathbf{n} \cdot \mathbf{g} dS$$

$\mathbf{g}$ campo tensoriale (in vettore di comp. g.)

$$\text{div} \mathbf{g} = \nabla \cdot \mathbf{g} \Rightarrow \text{div} g_{ij} = g_{ij,i}$$

$$\nabla = \frac{\partial}{\partial x}; \nabla_i = \frac{\partial}{\partial x_i} = \partial_i$$

Sia:

$$\mathbf{q}_i = \mathbf{\sigma} \cdot \mathbf{s} \Rightarrow \text{div} \mathbf{q}_i = (\text{div} \mathbf{\sigma} \cdot \mathbf{s} + \mathbf{\sigma} : \nabla \mathbf{s})$$

$$q_i = \sigma_{ij} s_j \Rightarrow \text{div} q_i = q_{i,i}$$

$$\mathbf{E} = \mathbf{E} \quad \mathbf{\sigma}^T = \mathbf{\sigma}$$

$$\text{sim.} \quad \text{sim.}$$

$$\Psi = \nabla \mathbf{s} = \mathbf{E} + \mathbf{\theta}$$

$$\text{mentre } \mathbf{\sigma} \text{ e sim.} \Rightarrow \mathbf{\sigma}^T = \mathbf{\sigma}$$

$$= (\sigma_{ij} s_j)_{,i}$$

$$= \sigma_{ij,i} s_j + \sigma_{ij} s_{j,i}$$

$$= \text{div} \mathbf{\sigma} \cdot \mathbf{s} + \mathbf{\sigma} : \nabla \mathbf{s}$$

$$(*) \quad \mathbf{\sigma} : \mathbf{E} = \text{div}(\mathbf{\sigma} \cdot \mathbf{s}) - \text{div} \mathbf{\sigma} \cdot \mathbf{s}$$

- PLV (TLV) di validita' del

tutto generale, quindi anche nell'ambito della meccanica delle strutture.

$$\mathbf{\sigma} \perp \mathbf{\theta}$$

$$\mathbf{\sigma} : (\mathbf{E} + \mathbf{\theta})$$

$$\mathbf{\sigma} : \mathbf{E} + \mathbf{\sigma} : \mathbf{\theta} = 0$$

$$\text{DIM: } L_e^{AB} = \int_V \mathbf{\sigma} : \mathbf{E} dV$$

$$= \int_V \text{div}(\mathbf{\sigma} \cdot \mathbf{s}) - \int_V \text{div} \mathbf{\sigma} \cdot \mathbf{s} dV$$

$$= \int_{S_f} \mathbf{f} \cdot \mathbf{s} dS + \int_{S_s} \mathbf{n} \cdot \mathbf{\sigma} \cdot \mathbf{s} dS + \int_V \mathbf{F} \cdot \mathbf{s} dV$$

$$= L_i^{AB}$$

$$= L_e^{AB}$$

$$= L_e^{AB}$$

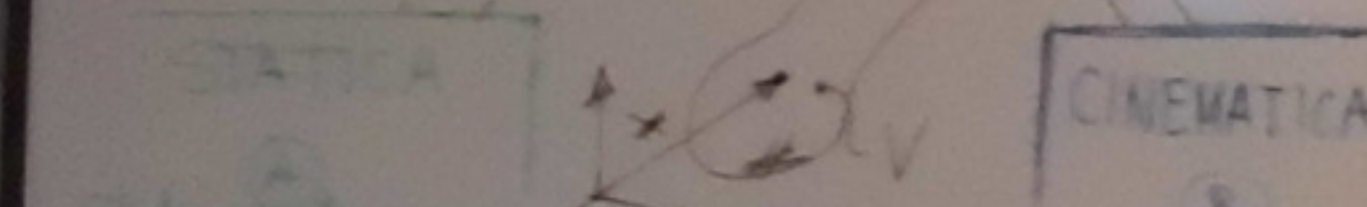
$$= L_e^{AB}$$

$$= L_e^{AB}$$

$$= L_e^{AB}$$

$$= L_e^{AB}$$

$$= L_e^{AB}$$



STATICA

CINEMATICA

...

...

...

...

...

...

...

...

...

...

...

...

...

...

Enunciato del PLV quale CN di qual 1 Romagnolo

$$\nabla \cdot \vec{E} = \frac{1}{\epsilon_0} \int_V \rho \, dV + \int_{S_f} \sigma \, dA$$

Manifestazioni del PLV:

Th della divergenza

$$\int_V \rho g dV = \int_S \tau \cdot g dS$$

$$S + \int_{S_2} \mathbf{n} \cdot \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{A} dS \stackrel{\text{CN}}{=} \int_V \underbrace{\boldsymbol{\sigma}_{ij}^A \varepsilon_{ij}^B}_{\text{identit\`a dei lavori virtuali}} dV = L_i^{AB}$$

Sia:

$$g = \sigma \cdot \mathbb{A} \Rightarrow \operatorname{div} g = (\operatorname{div} \sigma) \cdot \mathbb{A} + \underbrace{\sigma : \nabla \mathbb{A}}_{(*)} \quad \sigma : \mathbb{F}$$
$$g_i = \sigma_j \mathbb{A}_j \Rightarrow \operatorname{div} g = g_{i,j,i}$$

$$\begin{aligned} \mathbb{E} &= \mathbb{E} & \mathbb{V} &= 2\mathbb{V} & & = (\sigma_{ij} \wedge_j)_{,i} \\ \text{sim.} & & \text{emissim.} & & & = \sigma_{ij,i} \wedge_j + \sigma_{ij} \wedge_{j,i} \\ \Psi = \nabla \phi &= \mathbb{E} + \mathbb{V} & & & & = \text{div } \sigma \cdot \wedge + \sigma : \nabla \wedge \end{aligned}$$

DIM: $\epsilon_i = \int_V \sigma_i \epsilon dV$

$$\oint_V \text{div}(\vec{\sigma} \cdot \vec{B}) - \int_V (\text{div} \vec{\sigma}) \cdot \vec{B} dV$$

$$\stackrel{\text{th. div.}}{=} \int_V \vec{f} \cdot \vec{B} dV + \int_S \vec{n} \cdot \vec{\sigma} \cdot \vec{B} dS +$$

$$(*) \quad \sigma : \mathbb{E} = \operatorname{div}(\sigma \cdot s) - (\operatorname{div} \sigma) \cdot s$$

- PLV (TLV) di validità del tutto generale, quindi anche nell'ambito della meccanica delle strutture -

$\sigma: (\mathcal{E}^T + \mathcal{V}^T)$
 $\sigma: \mathcal{E}^{(T)} + \sigma: \mathcal{V}^{(T)} \rightarrow \sigma_{11} v_{11} + \sigma_{12} v_{12} + \sigma_{13} v_{13} + \sigma_{21} v_{21} + \sigma_{22} v_{22} + \sigma_{23} v_{23} + \dots = 0$

Proprietà del pb elastico lineare

- Principio di Sovrapposibilità degli Effetti (PSE)

Sistema ① $\xrightarrow{\text{DATI}} F_1, f_1, \bar{s}_1 \xrightarrow{\text{SOLUZIONE}} \sigma_1, \epsilon_1, \Delta_1$

Sistema ② $\xrightarrow{\text{DATI}} F_2, f_2, \bar{s}_2 \xrightarrow{\text{SOLUZIONE}} \sigma_2, \epsilon_2, \Delta_2$

$\alpha \textcircled{1} + \beta \textcircled{2}$

comb. lineare dei dati $\Rightarrow$ comb. lineare della soluzione.

$\alpha F_1 + \beta F_2$

$\alpha \sigma_1 + \beta \sigma_2$

$\alpha f_1 + \beta f_2$

$\alpha \epsilon_1 + \beta \epsilon_2$

$\alpha \bar{s}_1 + \beta \bar{s}_2$

$\alpha \Delta_1 + \beta \Delta_2$

In effetti il pb. è retto da equ. differenziali e operatori lineari.

Ad es. $\nabla(\alpha \Delta_1 + \beta \Delta_2) = \alpha \nabla \Delta_1 + \beta \nabla \Delta_2$

- Buona posizione del pb (matematico)

(ammette soluzione con dipendenza continua dai dati)

- Ammette soluzione (v. dim. testi di elasticità), $\exists$

- Unica soluzione (Th. di Kirchhoff ~1859), $\exists!$

Dim. (per assurdo) due soluzioni

Stessi dati $F, f, \bar{s} \rightarrow \sigma_1, \epsilon_1, \Delta_1$
 $\rightarrow \sigma_2, \epsilon_2, \Delta_2$

PSE $\alpha = -\beta = 1$ *WKE elast. lep. cost.* $\Delta \sigma = \sigma_1 - \sigma_2$

linearità $\Delta F = 0, \Delta f = 0, \Delta \bar{s} = 0 \Rightarrow \Delta \epsilon = \epsilon_1 - \epsilon_2$

Tramite applicazioni del PLV (sist. cash)

$L \epsilon = 0 \Rightarrow \int_V \Delta \sigma : \Delta \epsilon dV = \int_V \Delta \sigma : \Delta \epsilon dV = \int_V \Delta \sigma : \Delta \epsilon dV$

- Strategie risolutive

(problema) $\rightarrow$ differenziale diretto dati $\rightarrow$ soluz.

parametri precalcolati, spesso in forma analitica (v. forme strutturali, p. di DSV)

- approccio inverso: dati $\leftrightarrow$ soluz.

parte nota parte nota
 strategia risolutiva per pb di elast. lin.
 (risposta delle grandezze di interesse)

- approccio misto: dati $\leftrightarrow$ soluz.

minimo energia in una parte (v. problemi di ottimizzazione)
 di parti strutturali, o dati parziali
 di una parte

$\Delta \sigma = E : \Delta \epsilon = 0$

$\sigma_1 = \sigma_2$

$\epsilon_1 = \epsilon_2$

Contraddizione del ragionamento precedente

Proprietà del pb elastico lineare

- Principio di Sovrapposizione degli Effetti (PSE)

$$\text{Sistema ①} \rightarrow F_1, f_1, \bar{s}_1 \rightarrow \sigma_1, \epsilon_1, \Delta_1$$

$$\text{Sistema ②} \rightarrow F_2, f_2, \bar{s}_2 \rightarrow \sigma_2, \epsilon_2, \Delta_2$$

$$\alpha \text{ ①} + \beta \text{ ②} \Rightarrow \text{combinazione lineare delle soluzioni}$$

$$\alpha F_1 + \beta F_2 \Rightarrow \alpha \sigma_1 + \beta \sigma_2$$

$$\alpha f_1 + \beta f_2 \Rightarrow \alpha \epsilon_1 + \beta \epsilon_2$$

$$\alpha \bar{s}_1 + \beta \bar{s}_2 \Rightarrow \alpha \Delta_1 + \beta \Delta_2$$

Il pb è lineare se i dati (differenziali) rispettano la linearità

$$\nabla(\alpha F_1 + \beta F_2) = \alpha \nabla F_1 + \beta \nabla F_2$$

- Buona posizione del pb (matematico)

(ammette soluzioni con dipendenza continua dai dati)

- Ammette soluzioni (v. dim. test di elasticità), $\exists$

- Unicità soluzione (Te. di Kirchhoff ~ 1859), $\exists!$

Dim. (per assurdo): due soluzioni

$$\text{stessi dati } F, f, \bar{s} \rightarrow \sigma_1, \epsilon_1, \Delta_1$$

$$\rightarrow \sigma_2, \epsilon_2, \Delta_2$$

$$\text{PSE } \alpha = -\beta = 1 \quad \text{elast. dep. elast.} \quad \Delta \sigma = \sigma_1 - \sigma_2$$

$$\Delta F = 0, \Delta f = 0, \Delta \bar{s} = 0 \Rightarrow \Delta \epsilon = \epsilon_1 - \epsilon_2$$

$$\Delta s = \Delta_1 - \Delta_2$$

$$\Delta \epsilon = 0 \Rightarrow \Delta \sigma = 0$$

- Strategie risolutive

(problema)

- approccio diretto: dati $\rightarrow$ soluz.

raramente praticabile, spesso in forma analitica (v. teoria strutturale, pb di DSV)

- approccio semi-inverso: dati $\leftrightarrow$ soluz.

parte nota parte nota

strategia risolutiva per pb di elast. lin.

(supportata dalle proprietà di linearità)

- approccio inverso: dati $\leftarrow$ soluz.

interessa anche in non pratica (v. applicazioni di proprietà strutturali, in elast. lineare)

- Metodi risolutivi

- Metodi analitici

- forme chiuse o integrali

- esatta o approssimata

- Metodi grafici (meccanica della frattura)

- Metodi numerici (p.p. discreti)

- Metodi agli Elementi Finiti (FEM)

- Metodi agli Elementi Differenziali (FDM)

- Metodi agli Elementi di Volume (FEM)

- Metodi agli Elementi di Superficie (FEM)

... in the ...