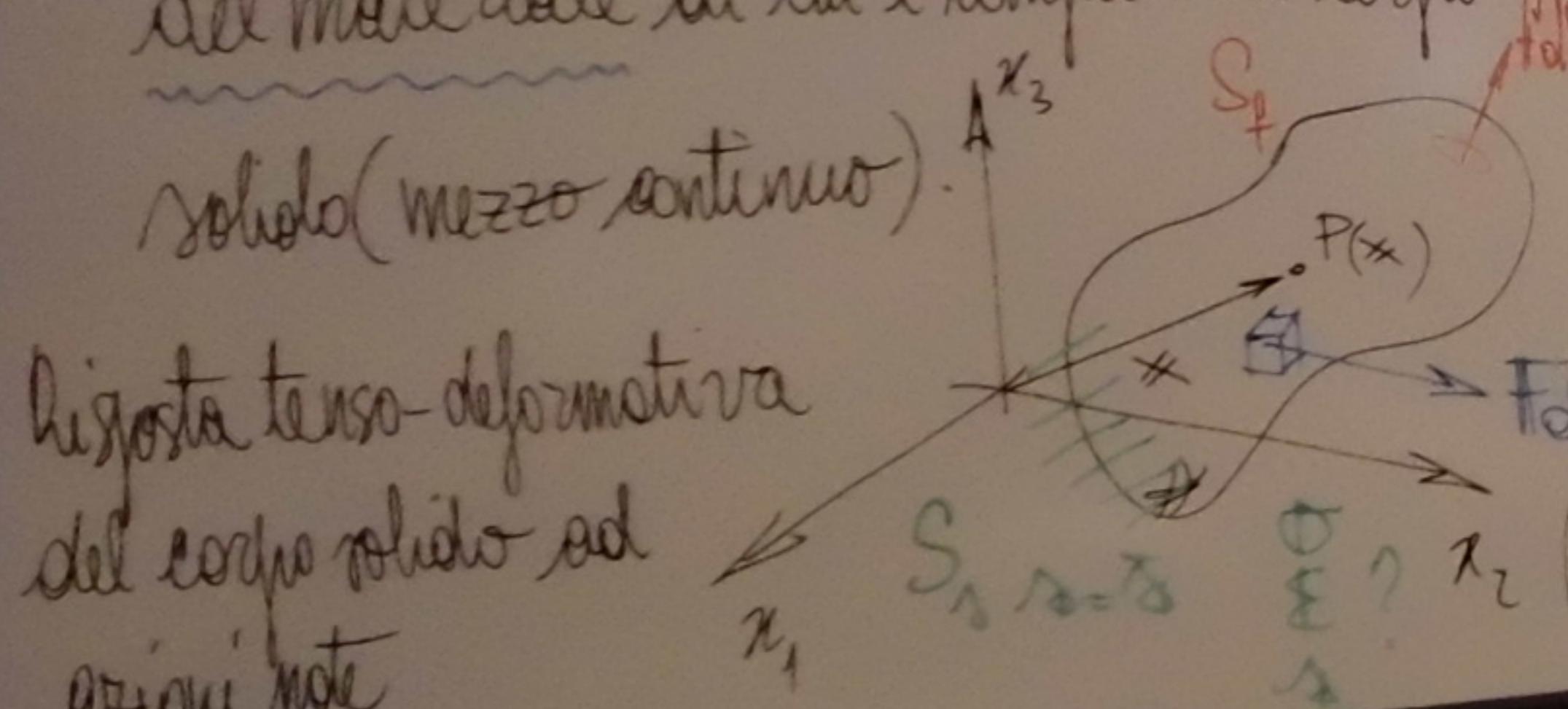


Legame costitutivo (elastico, lineare, isotropo) \rightarrow comp. to indif. della direzione

- Da bilancio eq. mi/incognite a disposizione per la risoluzione del problema elastico, emerge l'esigenza di descrivere la legge forzi/deformazioni, in ragione del comportamento meccanico del materiale di cui è composto il corpo solido (mezzo continuo).



legge tensio-deformativa
del corpo solido ad
azioni note

INCognite

spazio $\sigma \Leftrightarrow \sigma_{ij}$ 6 compiti

deformazione $\epsilon \Leftrightarrow \epsilon_{ij}$ 6 compiti

spostamento $u \Leftrightarrow u_i$ 3 compiti

EQUAZIONI GOVERNANTI

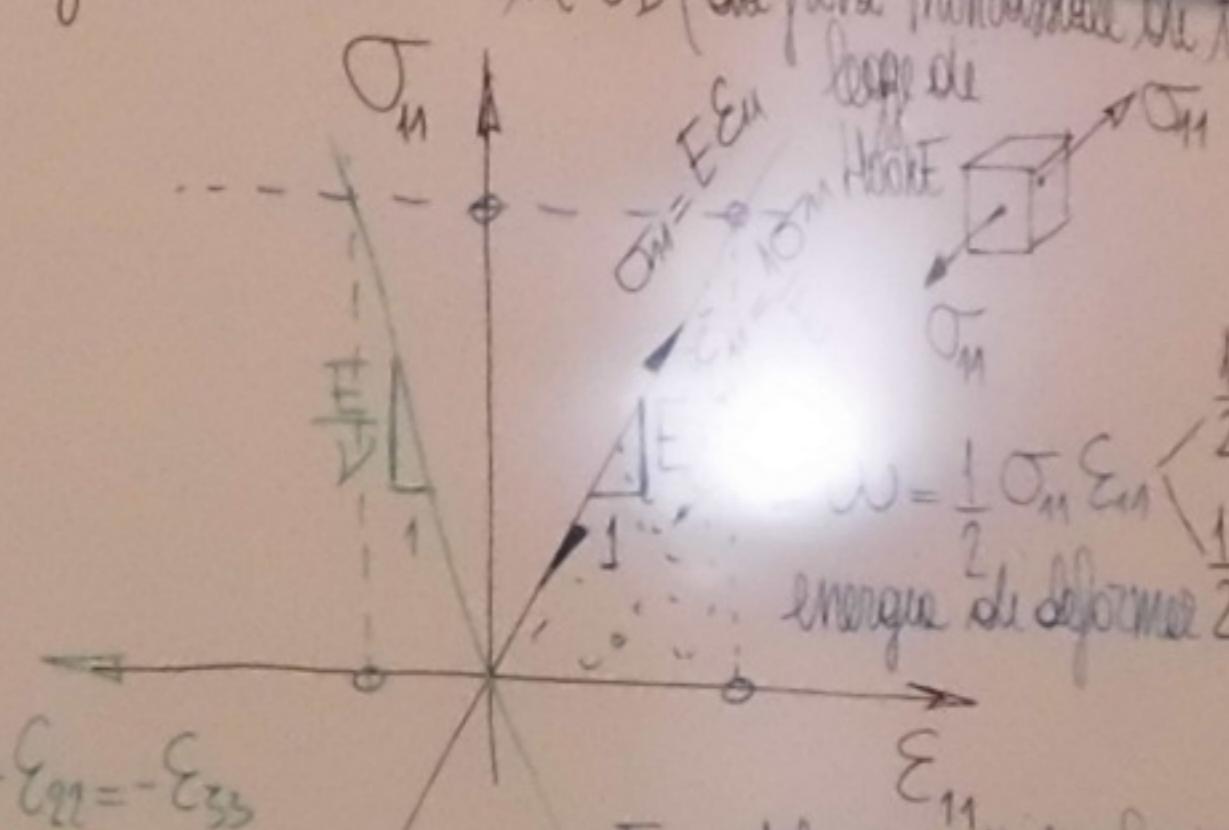
equilibrio div $\sigma + F = 0 \Leftrightarrow \sigma_{ij,i} + F_j = 0$ 3 eq.m

compattezza $\epsilon = \frac{1}{2}(\nabla u + \nabla u^T) \Leftrightarrow \epsilon_{ij} = \frac{1}{2}(u_{i,j} + u_{j,i})$ 6 eq.m

legame costitutivo $\sigma = \sigma(\epsilon), \epsilon = \epsilon(\sigma) \Leftrightarrow \sigma_{ij} = \sigma_{ij}(\epsilon_{kl}), \epsilon_{ij} = \epsilon_{ij}(\sigma_{kl})$ 6 eq.m

comp. elastico (legge forzi/deformazioni)

- Generalizzazione al 3D (da puro monomodale di tensione)



$$\begin{aligned} -\epsilon_{22} &= -\epsilon_{33} \\ &= \nu \epsilon_{11} = \nu \frac{\sigma_{11}}{E} \\ &= \frac{\sigma_{11}}{E/\nu} \end{aligned}$$

E: modulo di elasticità longitudinale
ν: modulo di YOUNG
(esprime la rigidità del materiale)
[reverse $1/E \rightarrow$ rigidità]

$\nu = \frac{E_1}{E_2}$
G: modulo di rigidezza trasversale

$\nu = \frac{E_1}{E_2}$
Poisson

$\nu = \frac{E_1}{E_2}$
rigidezza trasversale

$$E_{11} = \frac{\sigma_{11}}{E} - \nu \frac{\sigma_{22}}{E} - \nu \frac{\sigma_{33}}{E}$$

$$E_{22} = -\nu \frac{\sigma_{11}}{E} + \frac{\sigma_{22}}{E} - \nu \frac{\sigma_{33}}{E}$$

$$E_{33} = -\nu \frac{\sigma_{11}}{E} - \nu \frac{\sigma_{22}}{E} + \frac{\sigma_{33}}{E}$$

rigidezza dei normali/sforzi normali \Rightarrow

$$\epsilon_{ij} = \frac{\sigma_{ij}}{E} = \frac{\sigma_{ij}}{G}, i, j = 1, 2, 3$$

risposte degli spostamenti/sforzi di taglio

con G: modulo di rigidezza trasversale

ν: modulo di rigidezza da parte dei

$$\sigma_{ij} = \frac{\sigma_{ij}}{2G}$$

rigidezza trasversale

$$[\epsilon] = [C] \cdot \sigma$$

rigidezza trasversale

legame costitutivo (elastico, lineare, unidimensionale) \rightarrow con lo studio della direzione

- Da bilancio di m/magnti a disposizione per la risoluzione del problema elastico, emerge l'origine di dimensione la legge sforza/deformazione, in ragione del comportamento meccanico del materiale di cui il composto il corpo solido (mezzo continuo)

legge tensio-deformativa del corpo solido ed isotropo

INCognite

$\sigma \leftrightarrow \epsilon$ 6 compiti

$E \leftrightarrow \epsilon$ 6 compiti

$\sigma_{ij} \leftrightarrow \epsilon_{ij}$ 3 compiti

EQUAZIONI GOVERNANTI

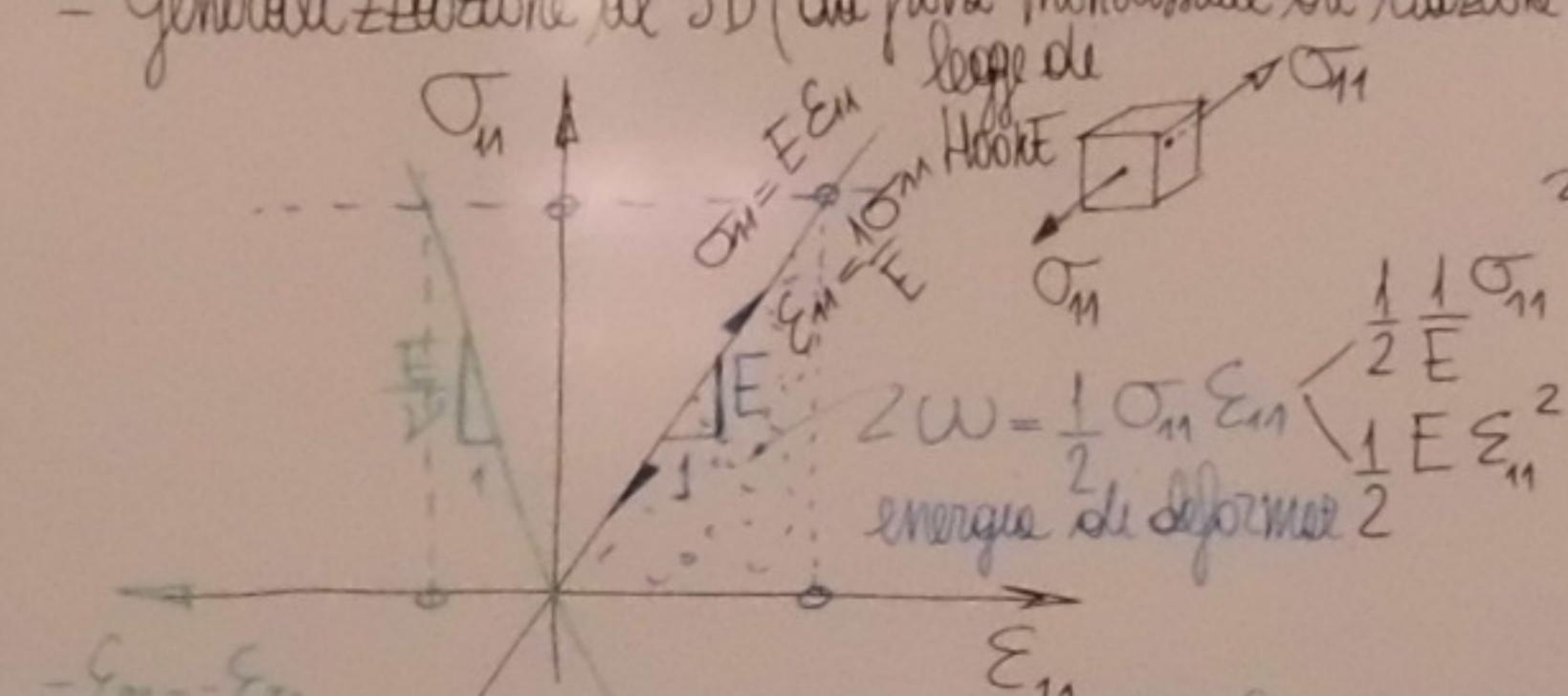
equilibrio: $\text{div } \sigma + E = 0 \leftrightarrow \sigma_{ij,i} + F_j = 0$ 3 eq.m.

compatibilità: $E = \frac{1}{2}(\nu_{11} + \nu_{22}) \leftrightarrow \epsilon_{ij} = \frac{1}{2}(\nu_{11,ij} + \nu_{22,ij})$ 6 eq.m.

legame: $\sigma = \sigma(\epsilon), \epsilon = \epsilon(\sigma) \leftrightarrow \sigma_{ij} = \sigma_{ij}(\epsilon_{kk}), \epsilon_{ij} = \epsilon_{ij}(\sigma_{kk})$ 6 eq.m.

legge elastica: $\sigma_{ij} = \sigma_{ij}(\epsilon_{ij})$ 15 eq.m.

- Generalizzazione al 3D (da parà Mancassale di trazione)



E. modulo di elasticità longitudinale

o modulo di YOUNG

(esprime la rigidità del materiale)

[reversa $1/E \Rightarrow$ redditività]

ν: eff. di contrazione transversale

o di POISSON

$$\nu = -\frac{\epsilon_2}{\epsilon_1}$$

P.D.E. (Paràgevazioni degli effetti variando le tensioni)

$$\begin{cases} \epsilon_{11} = \frac{\sigma_{11}}{E_1} - \nu \frac{\sigma_{22}}{E_2} - \nu \frac{\sigma_{33}}{E_3} \\ \epsilon_{22} = -\nu \frac{\sigma_{11}}{E_1} + \frac{\sigma_{22}}{E_2} - \nu \frac{\sigma_{33}}{E_3} \\ \epsilon_{33} = -\nu \frac{\sigma_{11}}{E_1} - \nu \frac{\sigma_{22}}{E_2} + \frac{\sigma_{33}}{E_3} \end{cases}$$

risposta dei normali/sforzi normali \Rightarrow

$$2\epsilon_{ij} = \gamma_{ij} = \frac{\sigma_{ij}}{G} = \frac{\sigma_{ij}}{G}, j=1,2,3$$

risposta dei taglianti/sforzi di taglio

con G. modulo di elasticità tangenziale

o modulo di taglio (o da parà di

torzione)

$$\text{eff. } \epsilon_{ij} = \frac{\sigma_{ij}}{2G}$$

- legge disaccoppiata del carico

$$\{\epsilon\} = [C] \cdot \{\sigma\}$$

matrice matriciale

matrice di elasticità $(E, \nu; G)$ 3 parametri di elasticità

- Generalizzazione al 3D (da puro monomiale di trazione) → P.S.E. (sorapposizione degli effetti) valido per l'assunto lineare

$$2W = \frac{1}{2} \sigma_{11} \epsilon_{11} + \frac{1}{2} \sigma_{22} \epsilon_{22} + \frac{1}{2} \sigma_{33} \epsilon_{33}$$

E' modello di elasticità longitudinale
 o modulo di YOUNG
 (esprime la rigidezza del materiale)
 [reverso $1/E \rightarrow$ redditività]

ν : eff. di riferimento tangenziale
 o di Poisson

$\sigma_{ij} = \gamma_{ij} = \frac{\tau_{ij}}{G} = \frac{\sigma_{ii}}{G} \quad j \neq i = 1, 2, 3$
 risposte dei taglienti / sforzi di taglio
 con G : modulo di elasticità tangenziale
 o modulo di taglio (es. da puro di torsione)

oppure $\epsilon_{ij} = \frac{\sigma_{ij}}{2G}$
 - Risposte disaccopiate nel caso isotropo

Matriziale
 matriciale

matrice di cedevolezza $(E, \nu; G)$ 3 parametri
 di materiale

σ_{11}	$\frac{1}{E}$	$-\frac{\nu}{E}$	$-\frac{\nu}{E}$	0	0	0
σ_{22}	$-\frac{\nu}{E}$	$\frac{1}{E}$	$-\frac{\nu}{E}$	0	0	0
σ_{33}	$-\frac{\nu}{E}$	$-\frac{\nu}{E}$	$\frac{1}{E}$	0	0	0
$\tau_{12} = \sigma_{12}$	$\frac{1}{G}$	0	0	0	0	0
$\tau_{23} = \sigma_{23}$	0	$\frac{1}{G}$	0	0	0	0
$\tau_{13} = \sigma_{13}$	0	0	$\frac{1}{G}$	0	0	0

- Energia dell'energia di deformazione del punto

$$\omega(\sigma) = \frac{1}{2} \{\sigma\}^T \cdot [C] \cdot \{\sigma\} > 0 \quad \forall \sigma \neq 0$$

- Ciò implica che la matrice $[C]$ sia def. pos. (CNS: minori pinc. > 0)

- $\frac{1}{E} > 0 \Rightarrow E > 0$

$$1-\nu^2$$

- $\begin{vmatrix} \frac{1}{E} & -\frac{\nu}{E} \\ -\frac{\nu}{E} & \frac{1}{E} \end{vmatrix} = \frac{1}{E^2} (1-\nu^2) = \frac{1}{E^2} (1+\nu)(1-\nu) > 0$

$$\Leftrightarrow -1 < \nu < 1$$

risposta
def./sforzi
normali

$$i=1,2,3$$

- $\begin{vmatrix} \frac{1}{E} & -\frac{\nu}{E} & 0 \\ -\frac{\nu}{E} & \frac{1}{E} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{E} \end{vmatrix} = \frac{1}{E} \frac{(1+\nu)^2}{E^2} (1-2\nu) > 0 \Rightarrow \nu < \frac{1}{2}$

$$0 \leq \nu < \frac{1}{2}$$

mat. ingegneristica
delimitazioni sui parametri

- $\frac{1}{G} > 0 \Rightarrow G > 0$

- Legge costitutiva tensoriale $E = E(\sigma)$

$$\begin{cases} \varepsilon_{11} = \frac{\sigma_{11}}{E} - \frac{\nu}{E} (\sigma_{22} + \sigma_{33}) & -\frac{\nu}{E} \sigma_{11} + \frac{\nu}{E} \sigma_{22} \\ \varepsilon_{22} = \frac{\sigma_{22}}{E} - \frac{\nu}{E} (\sigma_{11} + \sigma_{33}) & -\frac{\nu}{E} \sigma_{22} + \frac{\nu}{E} \sigma_{11} \\ \varepsilon_{33} = \frac{\sigma_{33}}{E} - \frac{\nu}{E} (\sigma_{11} + \sigma_{22}) & -\frac{\nu}{E} \sigma_{33} + \frac{\nu}{E} \sigma_{11} \end{cases}$$

$$\varepsilon_{ii} = -\frac{\nu}{E} \underbrace{\sigma_{kk}}_{\text{tr} \sigma = I} + \frac{1+\nu}{E} \sigma_{ii}$$

$$\boxed{E(\sigma) = -\frac{\nu}{E} \text{tr} \sigma I + \frac{1+\nu}{E} \sigma}$$

$$\varepsilon_{ij} = -\frac{\nu}{E} \text{tr} \sigma \delta_{ij} + \frac{1+\nu}{E} \sigma_{ij}$$

$$\left\{ \varepsilon_{ij} = \frac{1}{2} \sigma_{ij} = \frac{1+\nu}{E} \sigma_{ij} \right\} \Rightarrow \frac{1}{2G} = \frac{1+\nu}{E} ; G = \frac{E}{2(1+\nu)}$$

- Pertanto, la tensione tensoriale

$$\sigma = -\frac{\nu}{E} \text{tr} \sigma I + \frac{1+\nu}{E} \sigma$$

raffigura il legame costitutivo elastico, lineare, int.zero (legge di Hooke generalizzata), mentre la tensione $\frac{1}{2} \sigma_{ij} = \frac{1+\nu}{E} \sigma_{ij}$ una relazione di proporzionalità tra tensione e deformazione.

risposta soluz.
spazio

$$\sigma = \frac{1}{E} E$$

$$-\frac{\nu}{E} \text{tr} \sigma I + \frac{1+\nu}{E} \sigma$$

$$=\frac{1}{E} \frac{1}{3} (1+3\nu) \sigma$$

$$=\frac{1}{E} \frac{1}{3} (1+3\nu) \sigma$$

$$E, \nu \Rightarrow G = \frac{E}{2(1+\nu)}$$

$$\text{alt. } \left\{ \begin{array}{l} E, G \Rightarrow \nu = \frac{E-1}{2G} \\ \nu, G \Rightarrow E = 2(1+\nu)G \end{array} \right.$$

$$\nu = \frac{1}{2} p, p = k \tau \text{ con } k = \frac{E}{3}$$

$$K = 0, p = K \tau$$

- Energia dell'energia di deformazione

$$W(\sigma) = \frac{1}{2} \cdot \sigma : \tau \cdot [C] \cdot \{\sigma\} > 0 \quad \forall \sigma \neq 0$$

condizione necessaria per la positività (CNS. minore puro > 0)

- $\frac{1}{E} > 0 \Rightarrow E > 0$
- $\frac{1}{E} - \frac{1}{2} \nu^2 > 0 \Rightarrow 1 - 2\nu^2 > 0 \Rightarrow -1 < \nu < \frac{1}{2}$
- $0 \leq \nu < \frac{1}{2}$ non magnetica
- $\frac{1}{G} > 0 \Rightarrow G > 0$ condizione sui parametri elasticitativi

- Legge sostitutiva tensoriale $E = E(\sigma)$

risposta def. / sposta normali

$$\begin{cases} \varepsilon_{11} = \frac{\sigma_{11}}{E} - \frac{\nu}{E} (\sigma_{22} + \sigma_{33}) & -\frac{\nu}{E} \sigma_{11} + \frac{1+\nu}{E} \sigma_{11} \\ \varepsilon_{22} = \frac{\sigma_{22}}{E} - \frac{\nu}{E} (\sigma_{11} + \sigma_{33}) & -\frac{\nu}{E} \sigma_{22} + \frac{1+\nu}{E} \sigma_{22} \\ \varepsilon_{33} = \frac{\sigma_{33}}{E} - \frac{\nu}{E} (\sigma_{11} + \sigma_{22}) & -\frac{\nu}{E} \sigma_{33} + \frac{1+\nu}{E} \sigma_{33} \end{cases}$$

$i=1,2,3$

$$\varepsilon_{i,i} = -\frac{\nu}{E} \underbrace{\sigma_{kk}}_{\text{tr} \sigma = I_3} + \frac{1+\nu}{E} \sigma_{i,i}$$

$$\underbrace{\varepsilon(\sigma)}_{\text{def.}} = -\frac{\nu}{E} \text{tr} \sigma + \frac{1+\nu}{E} \sigma$$

$$\varepsilon_{ij} = -\frac{\nu}{E} \text{tr} \sigma \sigma_{ij} + \frac{1+\nu}{E} \sigma_{ij}$$

teorema identità del 2° ord. δ_{ij} simbolo di Kronecker

$$\sum_j \varepsilon_{ij} = \frac{1}{2G} \sigma_{ij} = \frac{1+\nu}{E} \sigma_{ij} \Rightarrow \frac{1}{2G} = \frac{1+\nu}{E}; G = \frac{E}{2(1+\nu)}$$

- Pertanto, la relazione tensoriale

$$\varepsilon = -\frac{\nu}{E} \text{tr} \sigma \mathbb{I} + \frac{1+\nu}{E} \sigma$$

rappresenta il legame sostitutivo elastico, lineare, isotropo (legge di Hooke generalizzata), mentre la relazione $\frac{1}{2G} = \frac{1+\nu}{E}$ espresa una relazione di dipendenza tra i tre parametri E, ν, G (due parametri indipendentemente E, ν)

$E, \nu \Rightarrow G = \frac{E}{2(1+\nu)}$

altern.

$$\begin{cases} E, G \Rightarrow \nu = \frac{E-1}{2G} \\ \nu, G \Rightarrow E = 2(1+\nu)G \end{cases}$$

- Risposta volumetrica

$$\nu = \frac{1}{E} \text{tr} \sigma \mathbb{I} + \frac{1+\nu}{E} \text{tr} \sigma$$

$$= \frac{1}{E} \frac{1}{3} (1+2\nu) \mathbb{I}$$

$$p = \frac{1}{3} \sigma = \frac{I_3}{3} = \frac{\sigma_{11} + \sigma_{22} + \sigma_{33}}{3}$$

$\nu = \frac{1}{K} p$, $p = K \nu$ con $K = \frac{E}{3(1-2\nu)}$

$K \rightarrow \infty$ puoi $\nu \rightarrow 1/2$ moduli di compressione volumetrica o bulk modulus

