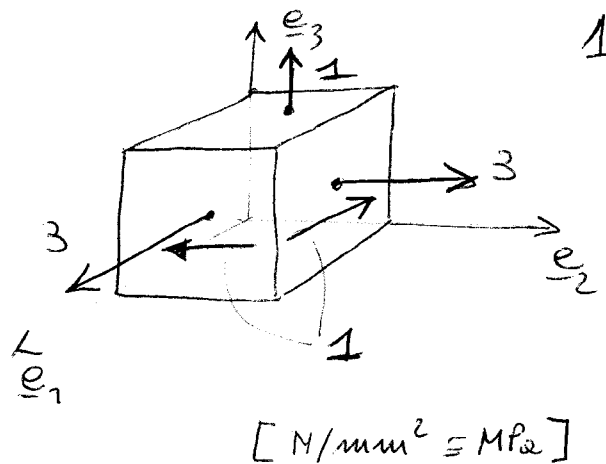


ESERCIZIO

Assegnato lo stato
tensionale indicato
nel disegno a fianco:



- a) Scrivere l'espressione del tensore degli sforzi $\underline{\sigma}$ nel sistema $\underline{e}_1, \underline{e}_2, \underline{e}_3$.
- b) Determinare le direzioni e le tensioni principali.
- c) Calcolare le componenti idrostatica e deviatorica di $\underline{\sigma}$.

SOLUZIONE

a)
$$\underline{\sigma} = \begin{bmatrix} 3 & -1 & 0 \\ -1 & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \quad [\text{N/mm}^2]$$

- b) Si osserva che $\underline{e}_3$ è una direzione principale e la relativa tensione principale è 1 N/mm^2 .

In generale $\sigma_I, \sigma_{II}, \sigma_{III}$ si determinano risolvendo il seguente problema agli autovalori:

$$(\underline{\sigma} - \sigma_I \underline{I}) \underline{u}_I = \underline{0} \Rightarrow \begin{vmatrix} 3 - \sigma_I & -1 & 0 \\ -1 & 3 - \sigma_I & 0 \\ 0 & 0 & 1 - \sigma_I \end{vmatrix} = 0$$

L'equazione caratteristica è :

$$(1 - \sigma_I) ((3 - \sigma_I)^2 - 1) = 0 \Rightarrow (1 - \sigma_I)(\sigma_I - 2)(\sigma_I - 4) = 0$$

da cui seguono i valori delle 3 tensioni principali:

$$\sigma_I = 4 \frac{N}{mm^2}, \quad \sigma_{II} = 2 \frac{N}{mm^2}; \quad \sigma_{III} = 1 \frac{N}{mm^2}$$

Calcolo autovettori:

$\underline{m_I} \rightarrow$ Siano m_I^1, m_I^2, m_I^3 le componenti di $\underline{m_I}$ nel sistema $\underline{e}_1, \underline{e}_2, \underline{e}_3$. Il sistema di equazioni per determinare m_I^1, m_I^2, m_I^3 è:

$$\left. \begin{aligned} (3-4) m_I^1 - m_I^2 &= 0 \\ -m_I^1 + (3-4) m_I^2 &= 0 \\ (1-4) m_I^3 &= 0 \end{aligned} \right\} \Rightarrow \begin{aligned} m_I^1 &= -m_I^2 = 1 \\ m_I^3 &= 0 \end{aligned}$$

Imponendo che $|\underline{m_I}| = 1$ si ottiene

$$\underline{m_I} = \left(\pm \frac{1}{\sqrt{2}}, \mp \frac{1}{\sqrt{2}}, 0 \right)$$

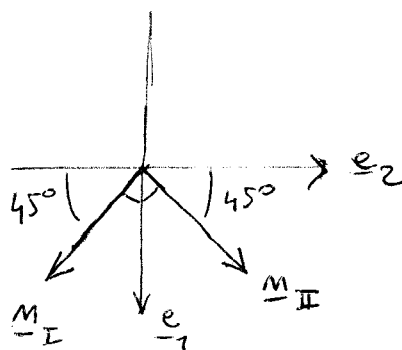
$$\underline{m_{II}} \equiv (m_{II}^1, m_{II}^2, m_{II}^3)$$

$$\left. \begin{aligned} (3-2) m_{II}^1 - m_{II}^2 &= 0 \\ -m_{II}^1 + (3-2) m_{II}^2 &= 0 \\ m_{II}^3 &= 0 \end{aligned} \right\}$$

$$m_{II}^1 = m_{II}^2 = 1$$

$$m_{II}^3 = 0$$

$$\underline{m_{II}} = \left(\pm \frac{1}{\sqrt{2}}, \pm \frac{1}{\sqrt{2}}, 0 \right)$$

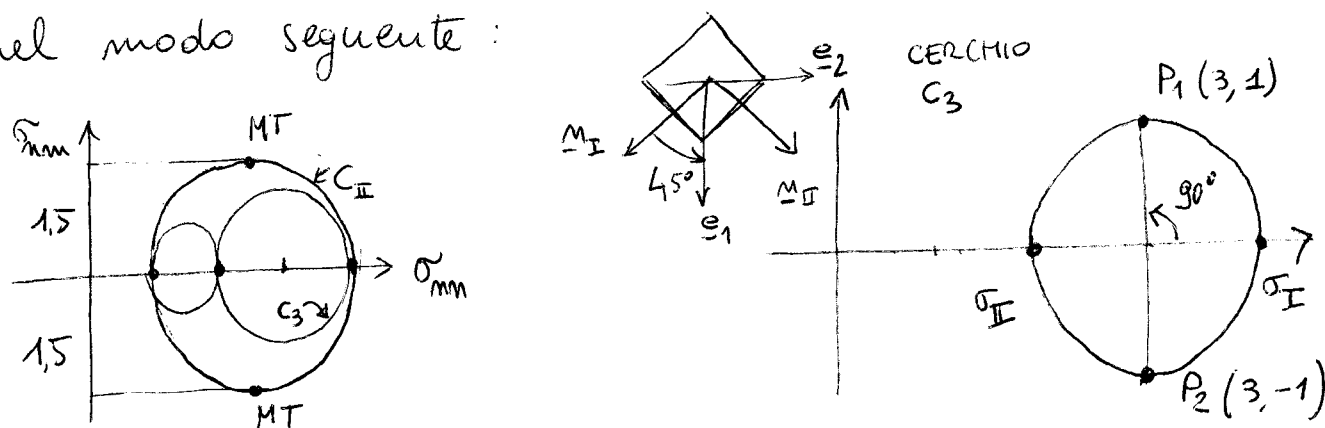


$$\underline{m}_{III} \rightarrow \underline{m}_{III} \equiv (0, 0, \pm 1).$$

OSSERVAZIONI

Lo stato tensionale è triassiale perché tutte le 3 tensioni principali sono $\neq 0$.

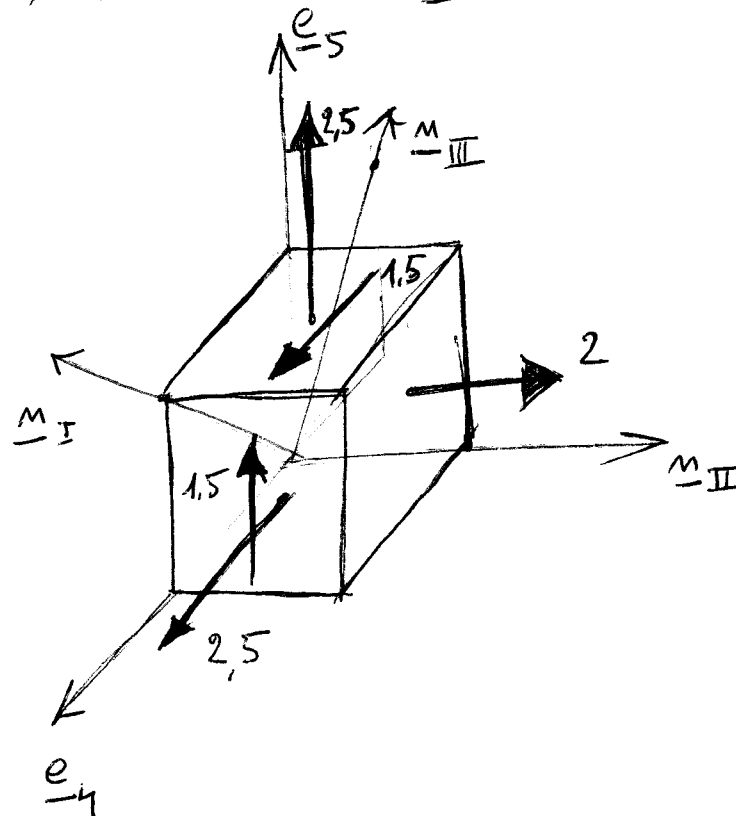
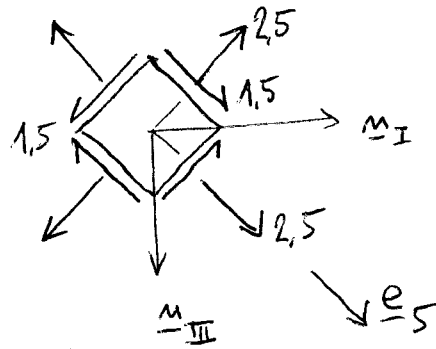
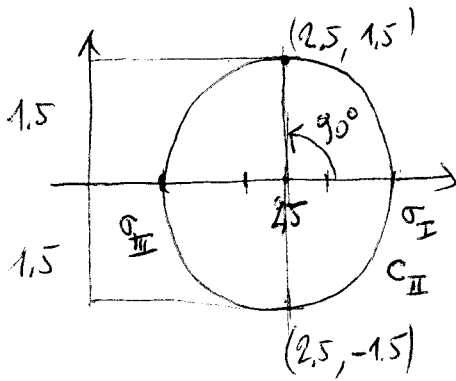
Nel piano di Mohr lo stato tensionale si rappresenta nel modo seguente:



Essendo e_3 già direzione principale il cerchio C_3 (individuato da $\sigma_{II} = 2$ e da $\sigma_I = 4$) descrive tutti gli stati tensionali relativi alle giaciture aventi normali contenute nel piano e_1 - e_2 o, equivalentemente, $\underline{m}_I$ - $\underline{m}_{II}$. La massima tensione tangenziale, tra queste giaciture, si ha proprio per le facce di normale e_1 (punto nel piano di Mohr P_1) ed e_2 (P_2 nel piano di Mohr).

Per determinare la giacitura dove è presente la MAX tensione tangenziale (punto MT, $\sigma_{mn}^{max} \equiv \tau_{max} = 1,5 \text{ N/mm}^2$) ci si può riferire al cerchio C_{II} relativo alle giaciture

di normale $\in$ al piano $\underline{m}_I - \underline{e}_3 \equiv \underline{m}_{III}$. $\nearrow \underline{e}_4$



Nel sistema $\underline{e}_4, \underline{m}_{II}, \underline{e}_5$ il tensore degli sforzi $\underline{\sigma}$ risulta :

$$\underline{\sigma} = \begin{bmatrix} 2.5 & 0 & 1.5 \\ 0 & 2 & 0 \\ 1.5 & 0 & 2.5 \end{bmatrix} \quad [N/mm^2]$$

(Verificare che gli invarianti non cambiano.)

c) $\underline{\sigma} = \underbrace{\sigma_m \underline{I}}_{\text{IDRO}} + \underbrace{\underline{S}}_{\text{DEV.}}, \quad \sigma_m = \frac{I_1}{3} = \frac{7}{3}$

$$\underline{S} = \underline{\sigma} - \sigma_m \underline{I} = \begin{bmatrix} 3 & -1 & 0 \\ -1 & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 7/3 & 0 & 0 \\ 0 & 7/3 & 0 \\ 0 & 0 & 7/3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2/3 & -1 & 0 \\ -1 & 2/3 & 0 \\ 0 & 0 & -4/3 \end{bmatrix}$$

$[N/mm^2]$

(Rispetto alla base $\underline{e}_1, \underline{e}_2, \underline{e}_3$) Notare che $I_1(\underline{S}) = S_{11} + S_{22} + S_{33} = 0$.

Rispetto alla base $\underline{u}_I, \underline{u}_{II}, \underline{u}_{III}$:

La parte idrostatica non cambia.

$$\underline{S} = \underline{\sigma} - \sigma_m \underline{I} = \begin{bmatrix} 4 & 0 & 0 \\ 0 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 7/3 & 0 & 0 \\ 0 & 7/3 & 0 \\ 0 & 0 & 7/3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 5/3 & 0 & 0 \\ 0 & -1/3 & 0 \\ 0 & 0 & -4/3 \end{bmatrix}$$

$[N/mm^2]$

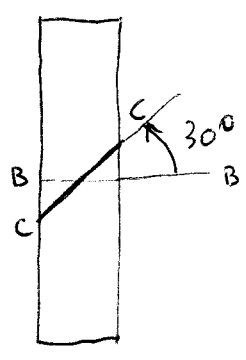
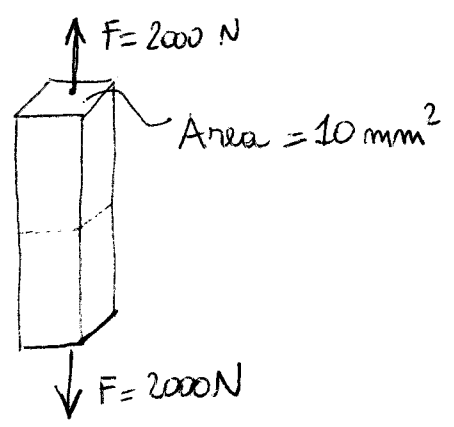
$I_1(\underline{S}) = 0$

Rispetto alla base $\underline{e}_4, \underline{u}_{II}, \underline{e}_5$:

$$\underline{S} = \underline{\sigma} - \sigma_m \underline{I} = \begin{bmatrix} 5/2 & 0 & 3/2 \\ 0 & 2 & 0 \\ 3/2 & 0 & 5/2 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 7/3 & 0 & 0 \\ 0 & 7/3 & 0 \\ 0 & 0 & 7/3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1/6 & 0 & 3/2 \\ 0 & -1/3 & 0 \\ 3/2 & 0 & 1/6 \end{bmatrix} [N/mm^2]$$

$$I_1(\underline{S}) = 0$$

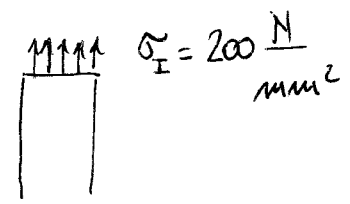
ESERCIZIO



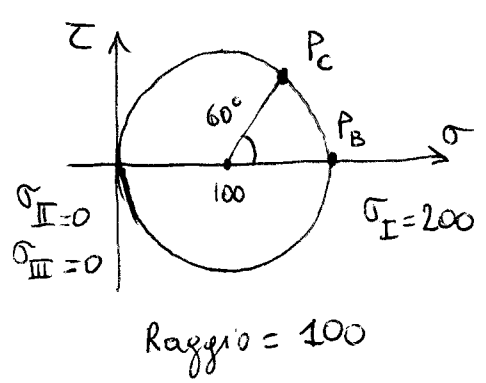
- a) Calcolare lo stato tensionale relativo alla giunzione C-C;
- b) Verificare che la forza agente su C-C è sempre $F = 2000 \text{ N}$.

SOLUZIONE

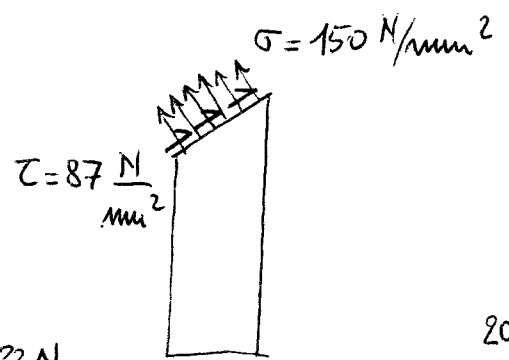
- a) Stato tensionale relativo a B-B.



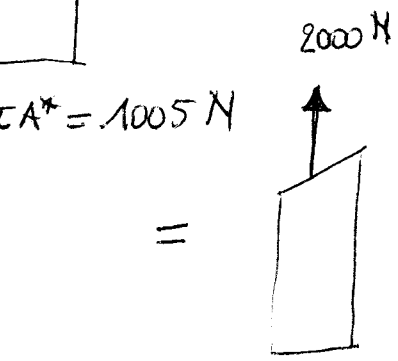
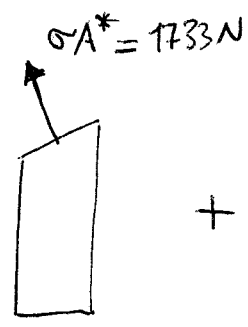
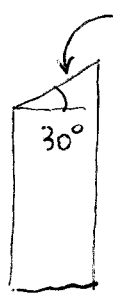
Cerchio di Mohr



Le coordinate di P_C (giunc. C-C) sono:
 $P_C \equiv (150, 87)$



- b) $A^* = \frac{A}{\cos 30^\circ} = 11.55 \text{ mm}^2$



ESERCIZIO

Si supponga che lo stato di sollecitazione all'interno di un mezzo continuo sia descritto dal tensore degli sforzi:

$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} 0 & -kz & ky \\ -kz & 0 & 0 \\ ky & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \text{con } k \text{ costante arbitraria.} \\ [(x, y, z) \text{ coordinate cartesiane}]$$

- Dimostrare che, con forze di volume nulle, le equat. indefinite di equilibrio risultano soddisfatte.
- Calcolare le tensioni principali nel punto $B = (1, 2, -1)$.
- Tracciare i tre cerchi di Mohr.
- Valutare la MAX tensione tangenziale.

SOLUZIONE

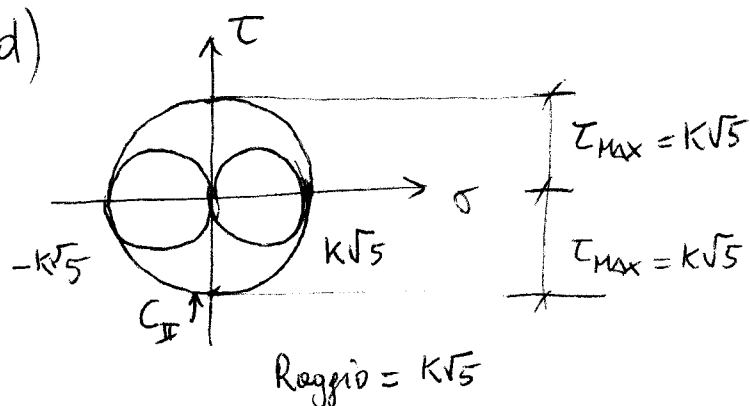
$$\begin{aligned} a) \quad \sigma_{y,j} = 0 &\Rightarrow \sigma_{11,x} + \sigma_{12,y} + \sigma_{13,z} = 0 \Rightarrow \frac{\partial (-kz)}{\partial y} + \frac{\partial (ky)}{\partial z} = 0 \\ \sigma_{21,x} = 0 &\Rightarrow \frac{\partial (-kz)}{\partial x} = 0 \\ \sigma_{31,x} = 0 &\Rightarrow \frac{\partial (ky)}{\partial x} = 0 \quad \text{OK!} \end{aligned}$$

b) Lo stato tensionale è piano o BIASSIALE poiché $\det \underline{\underline{\sigma}} = 0$.
Ci sarà, quindi, una tensione principale nulla.

$$(\underline{\underline{\sigma}} - \sigma_I \underline{\underline{I}}) \underline{\underline{m}}_I = \underline{\underline{0}} \Rightarrow \begin{vmatrix} -\sigma_I & k & 2k \\ k & -\sigma_I & 0 \\ 2k & 0 & -\sigma_I \end{vmatrix} = 0 \Rightarrow -\sigma_I^3 + 5k^2 \sigma_I = 0$$

$$\sigma_I = k\sqrt{5}, \sigma_{II} = 0, \sigma_{III} = -k\sqrt{5}$$

c), d)



Per determinare su quale giacitura si ha la max tens. tangenziale occorre determinare le direzioni principali.

Ad esempio, $\underline{m}_{II}$ (relativa a $\sigma_{II}=0$) risulta:

$$\underline{m}_{II} \equiv \left(0, -\frac{2}{\sqrt{5}}, \frac{1}{\sqrt{5}} \right).$$

Il cerchio C_{II} descrive gli stati tensionali relativi a giaciture aventi l'asse $\underline{m}_{II}$ come sostegno. La max tensione tangenziale si ha proprio in una di queste giaciture.



ESERCIZIO

9

In un punto interno del corpo sia $\underline{\sigma} = \begin{bmatrix} \sigma_{11} & 2 & 0 \\ 2 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}$ il tensore degli sforzi, con σ_{11} incognita.

- Determinare σ_{11} in modo che su qualche giuntura il vettore tensione sia nullo.
- Definire il vettore $\underline{a}$ della normale alla giuntura del punto a).

SOLUZIONE

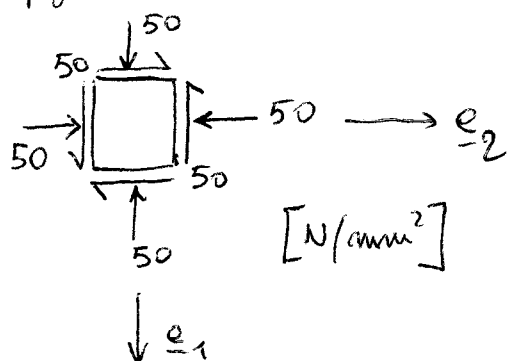
- È necessario che lo stato tensionale sia PIANO o BIASSIALE. La ricerca di σ_{11} può essere fatta imponendo che una tensione principale sia nulla. Visto che per uno stato PIANO $\det \underline{\sigma} = 0$, osservando la matrice $\underline{\sigma}$ si ottiene immediatamente che $\sigma_{11} = 0$.

- Il vettore $\underline{a}$ non è altro che la diret. principale relativa alla tensione $\sigma_I = 0$, che è autovettore della matrice $\underline{\sigma} = \begin{bmatrix} 0 & 2 & 0 \\ 2 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}$. $\underline{a} \equiv \underline{m}_I \equiv (m_I^1, m_I^2, m_I^3)$

$$(\underline{\sigma} - 0 \underline{I}) \underline{m} = \underline{0} \Rightarrow \begin{bmatrix} 0 & 2 & 0 \\ 2 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} m_I^1 \\ m_I^2 \\ m_I^3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \Rightarrow \begin{aligned} m_I^2 &= 0 \\ 2m_I^1 + m_I^3 &= 0 \\ m_I &= \left(\frac{1}{\sqrt{5}}, 0, -\frac{2}{\sqrt{5}} \right). \end{aligned}$$

ESERCIZIO

Verificare che lo stato tensionale rappresentato in figura è monoassiale. Determinare la direzione principale.



$$\underline{\underline{\sigma}} = \begin{bmatrix} -50 & -50 & 0 \\ -50 & -50 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

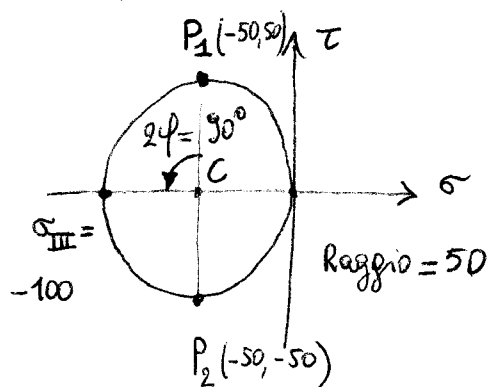
SOLUZIONE

Calcolo tensioni principali:
$$\begin{vmatrix} -50 - \sigma_I & -50 & 0 \\ -50 & -50 - \sigma_I & 0 \\ 0 & 0 & -\sigma_I \end{vmatrix} = 0$$

$$-\sigma_I \left[(-50 - \sigma_I)^2 - 50^2 \right] = 0 ; \quad \sigma_I \left[50^2 + \sigma_I^2 + 100\sigma_I - 50^2 \right] = 0$$

$$\sigma_I = \sigma_{II} = 0 \frac{N}{mm^2} ; \quad \sigma_{III} = -100 \frac{N}{mm^2}$$

Metodo del Cerchio di Mohr



P_1 : faccie di normale e_1 .

P_2 : faccie di normale e_2 .

