


Płaski stan naprężeń

Wyznaczanie charakterystycznych naprężeń

Tensor naprężeń dla płaskiego stanu naprężenia



A hand-drawn diagram of a 2D stress element. It is an irregular shape with a horizontal axis labeled 'x' and a vertical axis labeled 'y'. The 'x' axis points to the right, and the 'y' axis points downwards. A small blue symbol resembling a sigma with a subscript 'x' is drawn near the top of the 'x' axis.

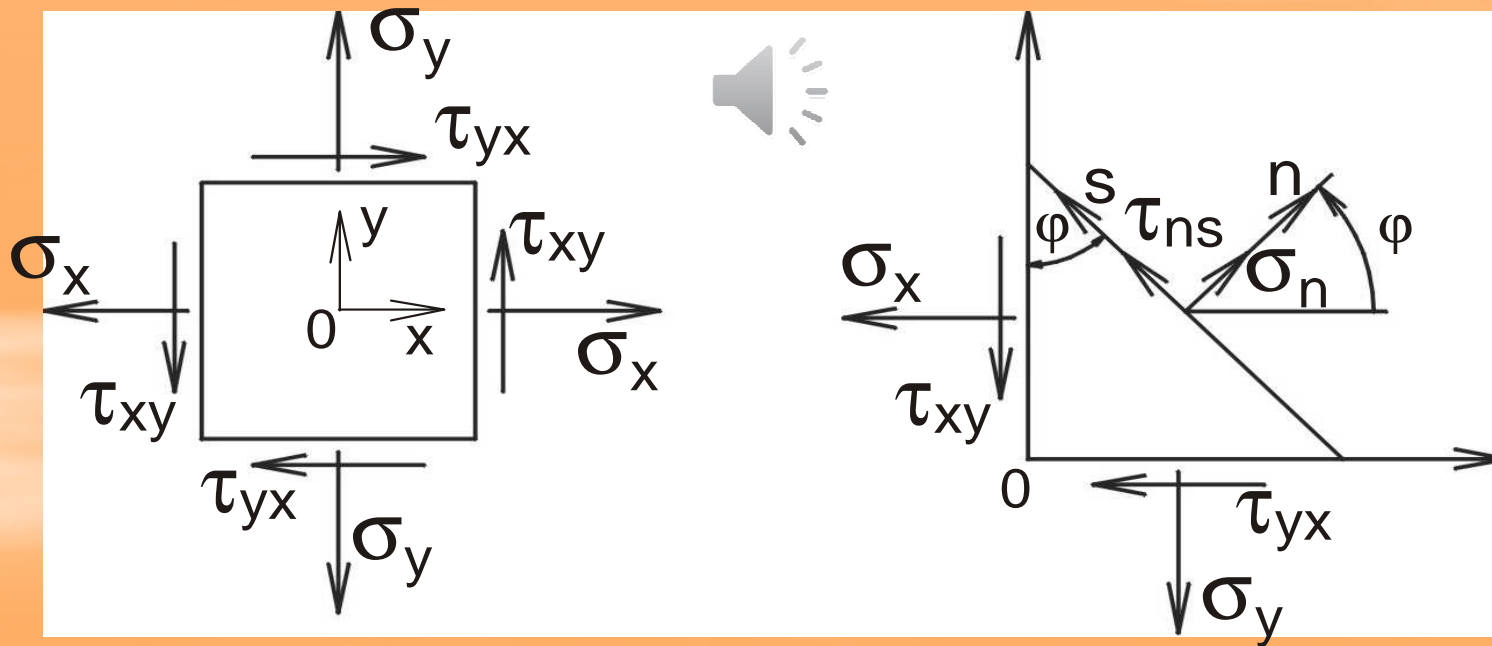
$$T_{\sigma} = \begin{pmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & 0 \\ \tau_{xy} & \sigma_y & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

x y



Dodatknie naprężenie na brzegach elementarnego kwadratu i trójkąta

$$T_{\sigma} = \begin{pmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & 0 \\ \tau_{xy} & \sigma_y & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

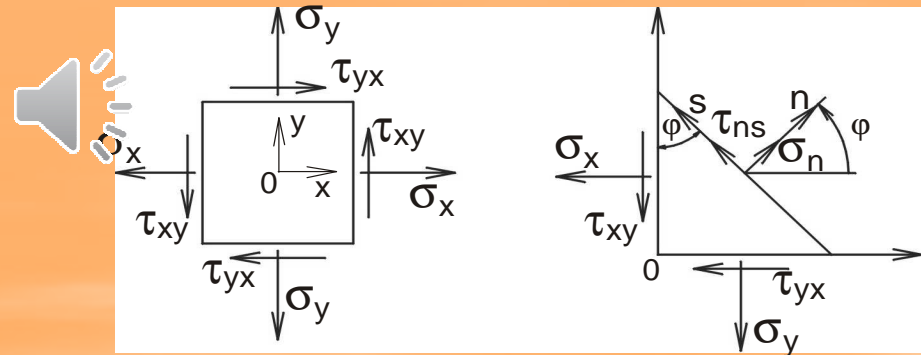


$$\sum x = 0, \quad \sum y = 0, \quad M = 0.$$

$$\sum MA = 0 : \quad \tau_{xy} = \tau_{yx}$$

Równania równowagi trójkąta:

$$\sum x = 0, \quad \sum y = 0 :$$



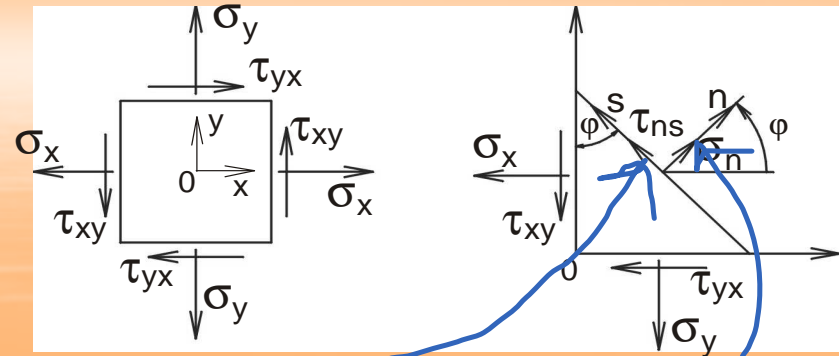
$$(\sigma_n ds) \cos \varphi - (\tau_{ns} ds) \sin \varphi = \sigma_x dy + \tau_{xy} dx \quad | \cos \varphi \quad | - \sin \varphi$$

$$(\sigma_n ds) \sin \varphi + (\tau_{ns} ds) \cos \varphi = \sigma_y dx + \tau_{xy} dy \quad | \sin \varphi \quad | \cos \varphi$$

$$\frac{dx}{ds} = \sin \varphi, \quad \frac{dy}{ds} = \cos \varphi$$

$$\sin \varphi \cos \varphi = \frac{1}{2} \sin 2\varphi,$$

$$\cos^2 \varphi - \sin^2 \varphi = \cos 2\varphi$$




$$\left[\begin{array}{l} \sigma_n = \sigma_x \cos^2 \varphi + \sigma_y \sin^2 \varphi + \tau_{xy} \sin 2\varphi \\ \tau_{ns} = \frac{1}{2} (\sigma_y - \sigma_x) \sin 2\varphi + \tau_{xy} \cos 2\varphi \end{array} \right.$$

$$T_\sigma = \begin{pmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & 0 \\ \tau_{xy} & \sigma_y & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$



NAPRĘŻENIA GŁÓWNE

Kierunek główny:

$$\operatorname{tg} 2\varphi_{\text{gl}} = \frac{2\tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_y}$$


Naprężenie główne:

$$\sigma_{1,2} = \frac{1}{2}(\sigma_x + \sigma_y) \pm \frac{1}{2}\sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2}$$

$$T_{\sigma} = \begin{pmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & 0 \\ \tau_{xy} & \sigma_y & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$



Maksymalne naprężenia styczne

$$T_{\sigma} = \begin{pmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & 0 \\ \tau_{xy} & \sigma_y & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

$$\left[\begin{array}{l} \tau_{\max} = \left| -\frac{1}{2} \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2} \right| = \left| \frac{\sigma_2 - \sigma_1}{2} \right|, \\ \sigma_{n, \max} = \sigma_{n1} = \sigma_{n2} = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} = \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2}. \end{array} \right.$$

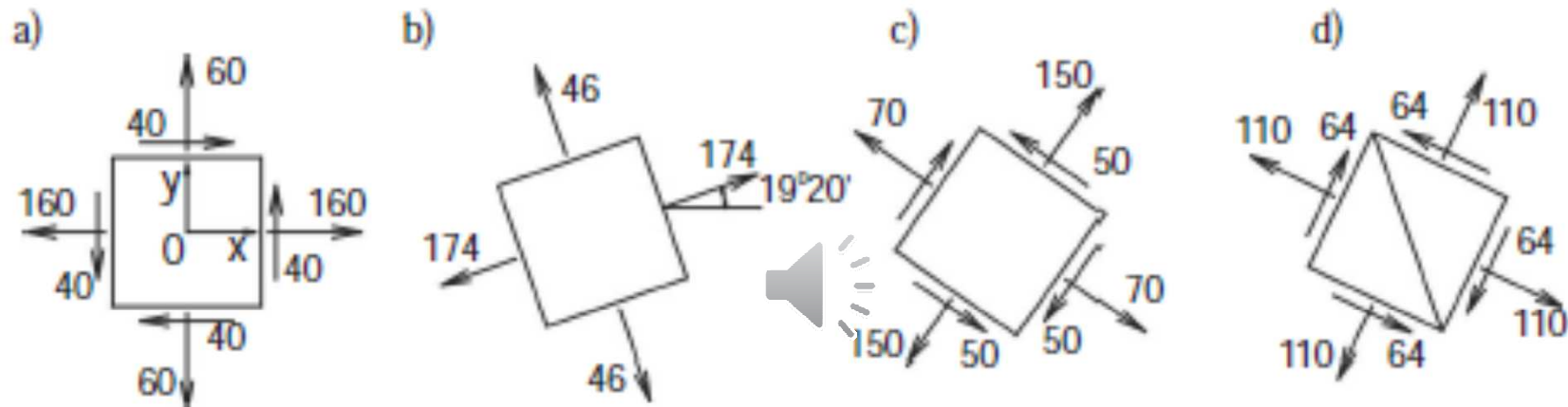
$$\varphi_{ST} = \varphi_{gt} + 45^\circ$$



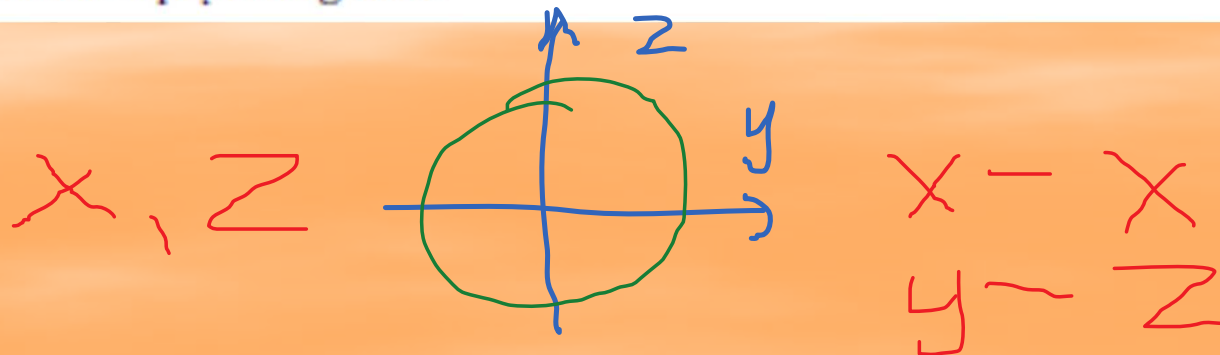
Przykład: Znane są naprężenia w punkcie 0: $\sigma_x = 160\text{MPa}$, $\sigma_y = 60\text{MPa}$, $\tau_{xy} = 40\text{MPa}$

(Rys.a). Obliczyć:

- 1) wartości i kierunki główne naprężeń (Rys. b),
- 2) wartości naprężeń przy obrocie układu współrzędnych x, y o kat $\varphi_a = 45^\circ$, (Rys.c),
- 3) kierunek i wartość maks. naprężeń stycznych



Rys. : a) Dane naprężenia, b) kierunek i naprężenia główne, c) naprężenia dla obrotu elementarnego kwadratu o $\varphi_a = 45^\circ$, d) kierunek maksymalnego naprężenia głównego i odpowiednie naprężenia główne

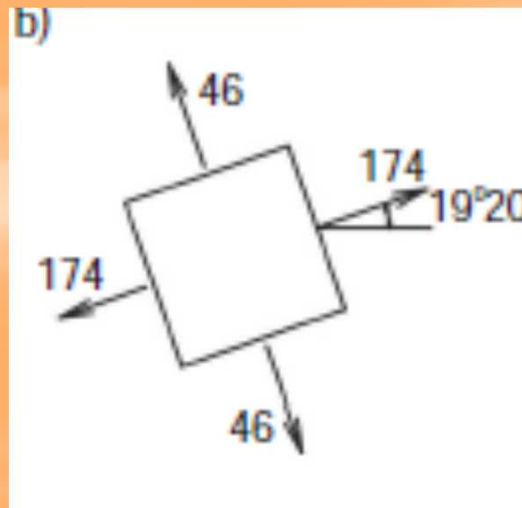


1). Obliczenia naprężeń głównych

$$\operatorname{tg} 2\varphi_{gl} = \frac{2 \cdot 40}{160 - 60} = 0.8 \rightarrow 2\varphi_{gl} = 38^{\circ}40'$$

$$\operatorname{tg} 2\varphi_{gl} = \frac{2 \tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_y}$$

$$\left[\begin{array}{l} \sigma_{1,2} = \\ = \frac{1}{2} (\sigma_x + \sigma_y) \pm \frac{1}{2} \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2} \end{array} \right]$$

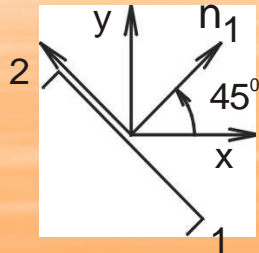


5 +

2). Obrót osi (x, y) o kąt

$$\varphi_n = 45^\circ$$

Na boku 1-2



$$\varphi_n = 45^\circ \quad \sin \varphi_n = \cos \varphi_n = 0.7077$$

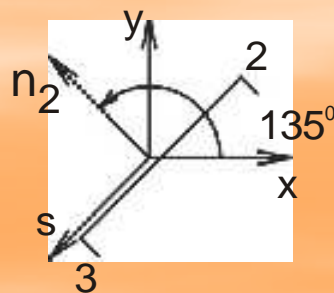
$$\sin^2 \varphi_n = \cos^2 \varphi_n = 0.5$$

$$\sin 2\varphi_n = 1.0, \quad \cos 2\varphi_n = 0.0$$

$$\sigma_n = 160 * 0.5 + 60 * 0.5 + 40 * 1.0 = 150 \text{ MPa},$$

$$\tau_{ns} = \frac{1}{2} (60 - 160) = 50 \text{ MPa}$$

Na boku 2-3

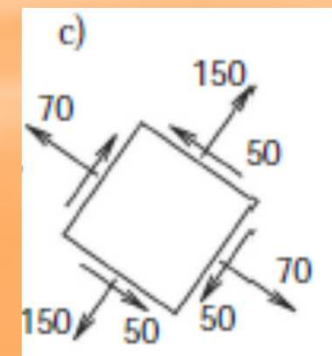


$$\varphi_n = 135^\circ$$

$$\sigma_n = 70 \text{ MPa}$$

$$\tau_{ns} = -50 \text{ MPa}$$

$$\begin{cases} \sigma_n = \sigma_x \cos^2 \varphi + \sigma_y \sin^2 \varphi + \tau_{xy} \sin 2\varphi \\ \tau_{ns} = \frac{1}{2} (\sigma_y - \sigma_x) \sin 2\varphi + \tau_{xy} \cos 2\varphi \end{cases}$$



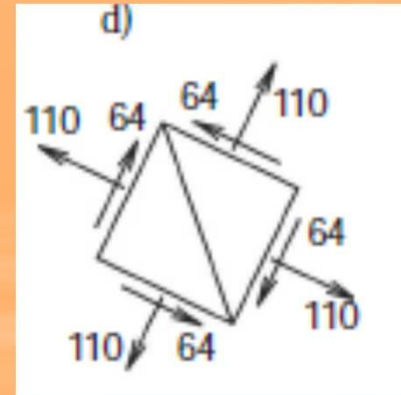
3) Maks. naprężenia styczne

$$\varphi_{st} = 64^{\circ}20'$$

$$\varphi_{ST} = \varphi_{gt} + 45^{\circ}$$

$$\tau_{\max} = \frac{46 - 174}{2} = -64 \text{ MPa}$$

$$\sigma_{1/2} = \frac{174 + 46}{2} = 110 \text{ MPa}$$



$$\left[\begin{array}{l} \tau_{\max} = \left| -\frac{1}{2} \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4\tau_{xy}^2} \right| = \left| \frac{\sigma_2 - \sigma_1}{2} \right|, \\ \sigma_{n, \max} = \sigma_{n1} = \sigma_{n2} = \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} = \frac{\sigma_1 + \sigma_2}{2} . \end{array} \right.$$

