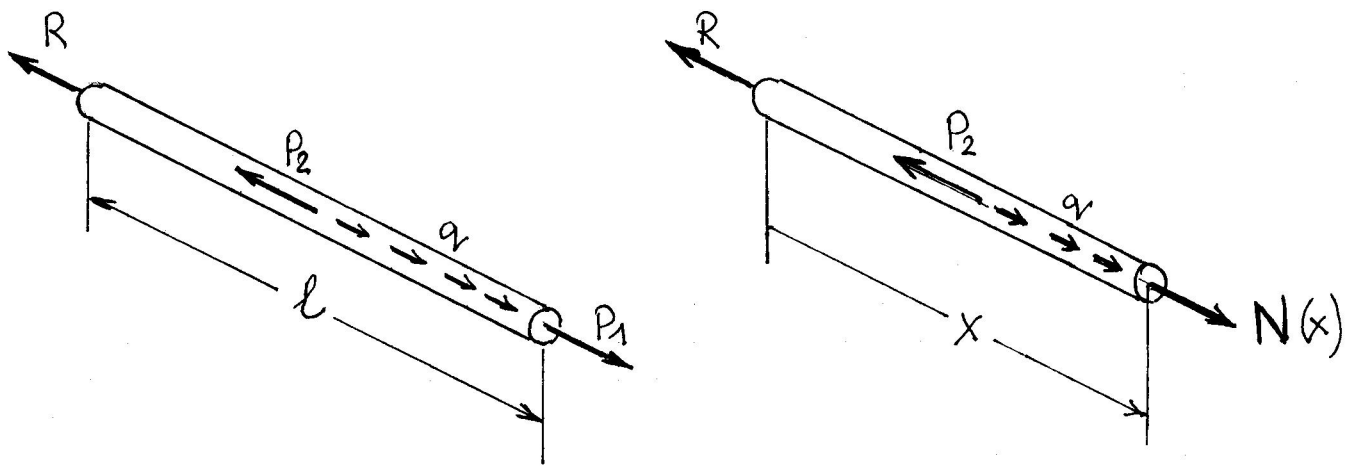


Pręt prosty obciążony osiowo - wypadkowa siła w przekroju leży na osi pręta.



Z punktu widzenia Mechaniki Ogólnej, w dowolnym przekroju  $x$  niezerowa jest tylko siła normalna  $N(x)$  spośród sześciu sił przekrojowych.

Przyjmuje się dwie hipotezy statyczne:

$$1^\circ \sigma_x(y,z) \neq 0, \tau_{xy}(y,z) = 0, \tau_{xz}(y,z) = 0$$

$$2^\circ \sigma_x(y,z) = \text{const} \quad (\text{oznaczenie } \sigma_N)$$

$$\text{natomiast } \sigma_N = \sigma_N(x)$$

rownanie równowagi  $N = \int_A \sigma_N dA$  postawi do wyprowadzenia wzoru do obliczania naprężenia  $\sigma_N$  w przekroju:

$$N = \int_A \sigma_N dA = \sigma_N \int_A dA = \sigma_N \cdot A \quad \text{skąd}$$

$$\boxed{\sigma_N = \frac{N}{A}} \quad \text{dokładniej } \sigma_N(x) = \frac{N(x)}{A(x)}$$

(dopuszcza się zmienność pola przekroju)

W omawianym przypadku stan naprężenia jest jednoosiowy. Stąd odkształcenie liniowe wzdłuż pręta

$$\varepsilon_x (= \varepsilon_N) = \frac{\sigma_N}{E} \quad (\varepsilon_y \text{ i } \varepsilon_z \text{ są różne od zera)}$$

dokładnie:  $\varepsilon_N(x) = \frac{\sigma_N(x)}{E}$

w szczególnych przypadkach  $E = E(x)$

Znajomość funkcji  $\varepsilon_N(x)$  wykorzystuje się do wyznaczenia funkcji przemieszczenia poprzecznego  $u(x)$  przekroju z zależności kinematycznej:

$$\varepsilon = \frac{du}{dx} \quad \text{Htedy wzór ogólny na } u \text{ jest postaci:}$$

$$u(x) = u(x_0) + \int_{x_0}^x \varepsilon(\bar{x}) d\bar{x}$$

$u(x_0)$  jest znaną wartością: dla kolejnego przekroju jest przemieszczeniem końca poprzedniego przekroju. Pierwszy ustalony przekrój musi być tym, w którym  $u(x_0) = 0$ . Zaś jest jeden punkt uziemiający.