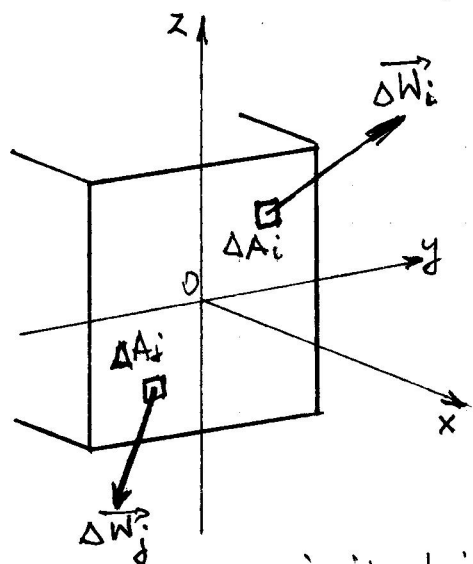


W myślowym przekroju pręta, podobnie jak to było pokazane dla dowolnej bryły, ujawnia się siły wewnętrzne. Siły te mają charakter oddziaływań powierzchniowych $\vec{S}(y,z)$ zgodnie z modelem continuum. W kolejnych zadaniach wytrzymałości pręta wyznacza się takie rozkłady.

Poprzednio, w celu zdefiniowania wektora naprężenia $\vec{S}(y,z)$ sprowadzono oddziaływanie w przekroju myślowym bryły do dyskretnego układu sił $\Delta\vec{W}_i$.

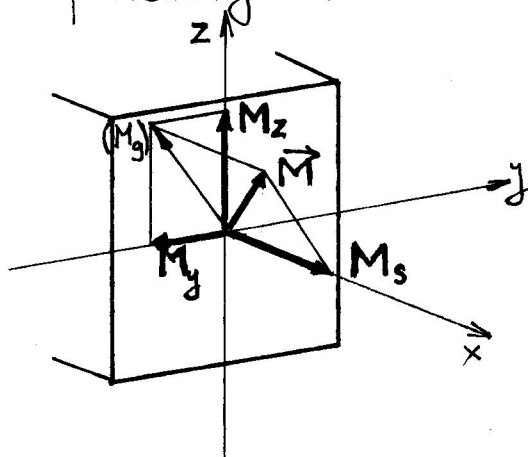
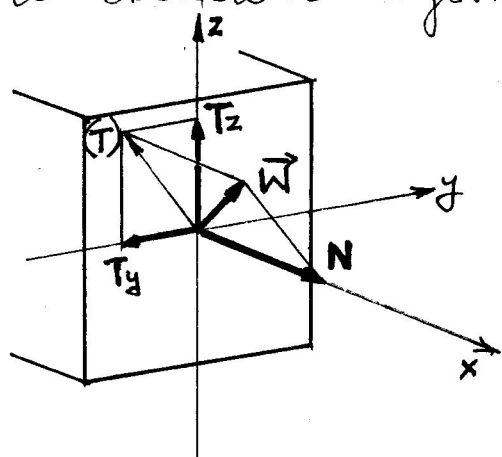


Ten sam zabieg postwimy teraz do wprowadzenia składowych wysiłku przekroju pręta (skrótkowo: sił przekrojowych).

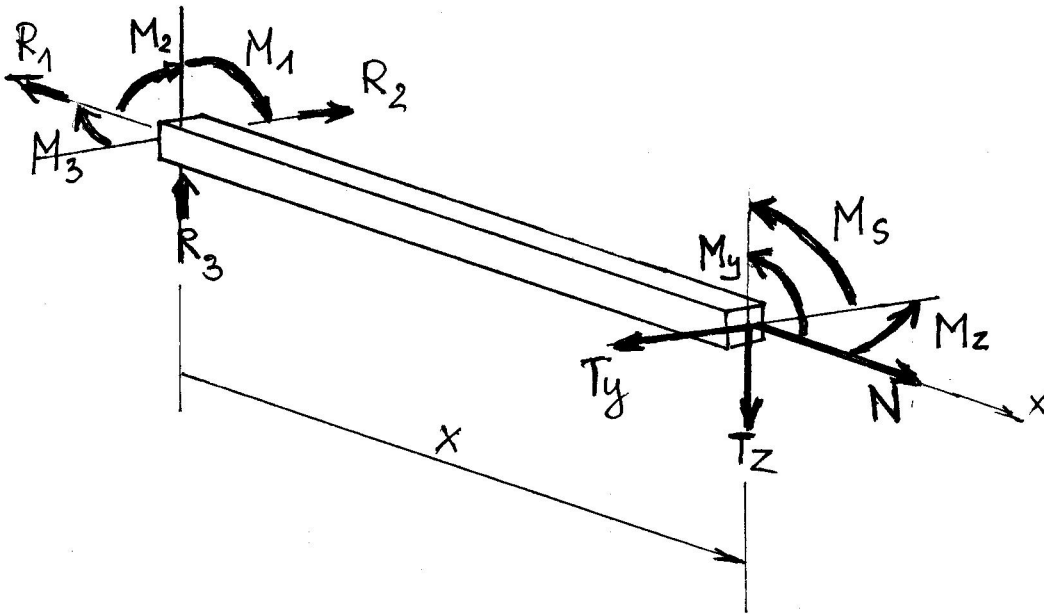
Stosując znaną z Mechaniki Ogólnej redukcję przestrzennego układu sił $\Delta\vec{W}_i$ do środka

ciężkości przekroju O, dostaje się tzw. wektor główny siły \vec{W} oraz moment główny \vec{M} . (pokazane niżej na oddzielnych rysunkach).

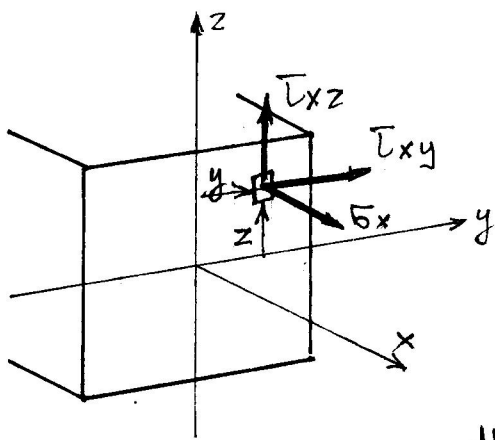
Następnie rozkłada się te dwa wektory na składowe w lokalnym układzie xyz . Wszystkie te 6 składowych to składowe wysiłku przekroju.



Z drugiej strony zespół sześciu składowych wysiłku przekroju wystarcza aby zapewnić równowagę myślowo odciętej części pręta. Odebrane jest bowiem sześć stopni swobody bryły sztywnej.



Związki między naprężeniami a siłami przekrojowy-^{mi}



$$\sigma_x = \sigma_x(y, z), \quad \tau_{xy} = \tau_{xy}(y, z)$$

$$\tau_{xz} = \tau_{xz}(y, z)$$

$$N \stackrel{\text{def}}{=} \int_A \sigma_x dA, \quad T_y \stackrel{\text{def}}{=} \int_A \tau_{xy} dA,$$

$$T_z \stackrel{\text{def}}{=} \int_A \tau_{xz} dA, \quad M_s \stackrel{\text{def}}{=} \int_A (\tau_{xz} \cdot y - \tau_{xy} \cdot z) dA$$

$$M_y \stackrel{\text{def}}{=} \int_A \sigma_x \cdot z dA, \quad M_z \stackrel{\text{def}}{=} \int_A \sigma_x \cdot y dA$$