

Mechanika budowli

dr inż. Karol Winkelmann

Katedra Mechaniki Budowli WILiŚ

na podstawie wykładów prof. Izabeli Lubowieckiej



Cele wykładu z mechaniki budowli

- › Poznanie metod rozwiązywania układów statycznie niewyznaczalnych:

metody sił i metody przemieszczeń.

- › Zrozumienie istoty różnic w zachowaniu się konstrukcji statycznie wyznaczalnych i niewyznaczalnych przy podstawowych typach obciążeń, w zakresie statyki, stateczności i nośności granicznej.

Podstawowe zagadnienia

- › Założenia, podstawowe pojęcia i definicje.
- › Zasada pracy wirtualnej dla ciała sztywnego.
- › Zasada pracy wirtualnej dla ciała odkształcalnego.
Obliczanie przemieszczeń w układach statycznie wyznaczalnych.
- › Twierdzenia o wzajemności prac i twierdzenia z nich wynikające (o wzajemności reakcji, o wzajemności reakcji i przemieszczeń, metoda kinematyczna wyznaczania linii wpływu).

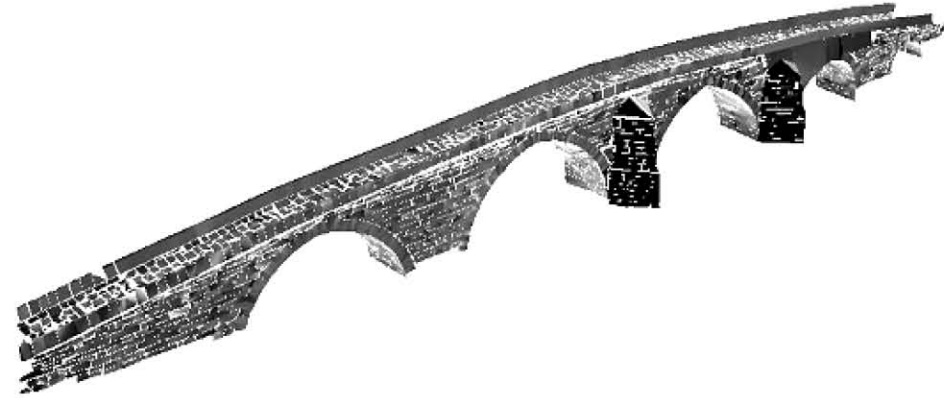
Podstawowe zagadnienia

- › Rozwiązywanie układów statycznie niewyznaczalnych za pomocą **metody sił**.
- › Rozwiązywanie układów statycznie niewyznaczalnych za pomocą **metody przemieszczeń**.
- › Wykorzystanie symetrii układu.
- › Obliczanie przemieszczeń w układach statycznie niewyznaczalnych - twierdzenie redukcyjne.
- › **Stateczność** belek ciągłych i ram płaskich.
- › **Nośność graniczna** belek i ram płaskich.

Typy konstrukcji

› Konstrukcja bryłowa

Trzy wymiary tego samego rzędu



› Konstrukcja płaska (powierzchniowa)

Dwa wymiary podobne, trzeci zdecydowanie mniejszy
(grubość elementu)

› Konstrukcja typu prętowego

Jeden wymiar znacznie większy od pozostałych
(długość)



Klasyczne założenia mechaniki budowli

> **ciągłość**

materiał wypełnia konstrukcję w sposób ciągły, nie występują mikropełknięcia, pustki.

> **jednorodność**

w każdym punkcie ciała materiał ma te same właściwości mechaniczne

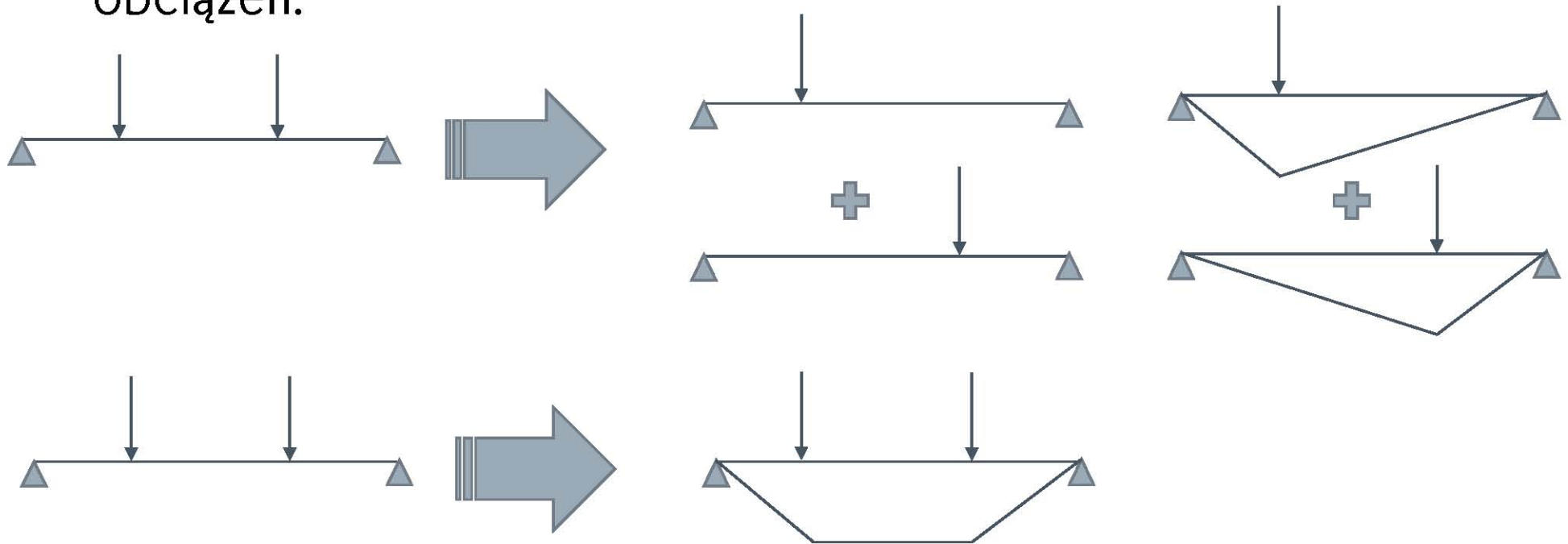
> **izotropowość**

materiał ma takie same właściwości mechaniczne we wszystkich kierunkach; właściwości nie zależą od orientacji rozpatrywanej objętości elementarnej ciała

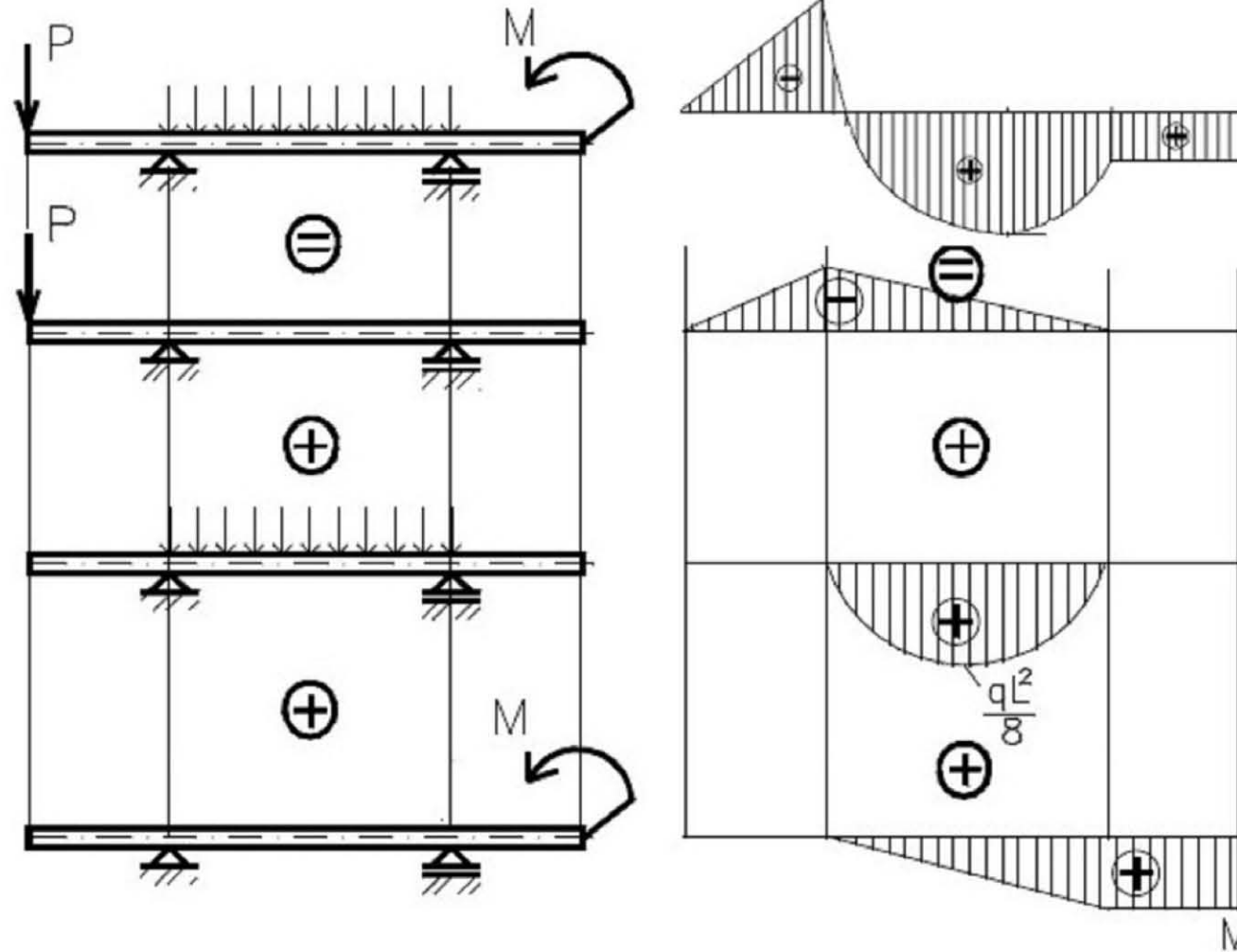
Klasyczne założenia mechaniki budowli

› zasada superpozycji

Efekt działania różnych obciążeń (siły wewnętrzne lub przemieszczenia) są sumą efektu działania niezależnie rozpatrywanych poszczególnych obciążeń.



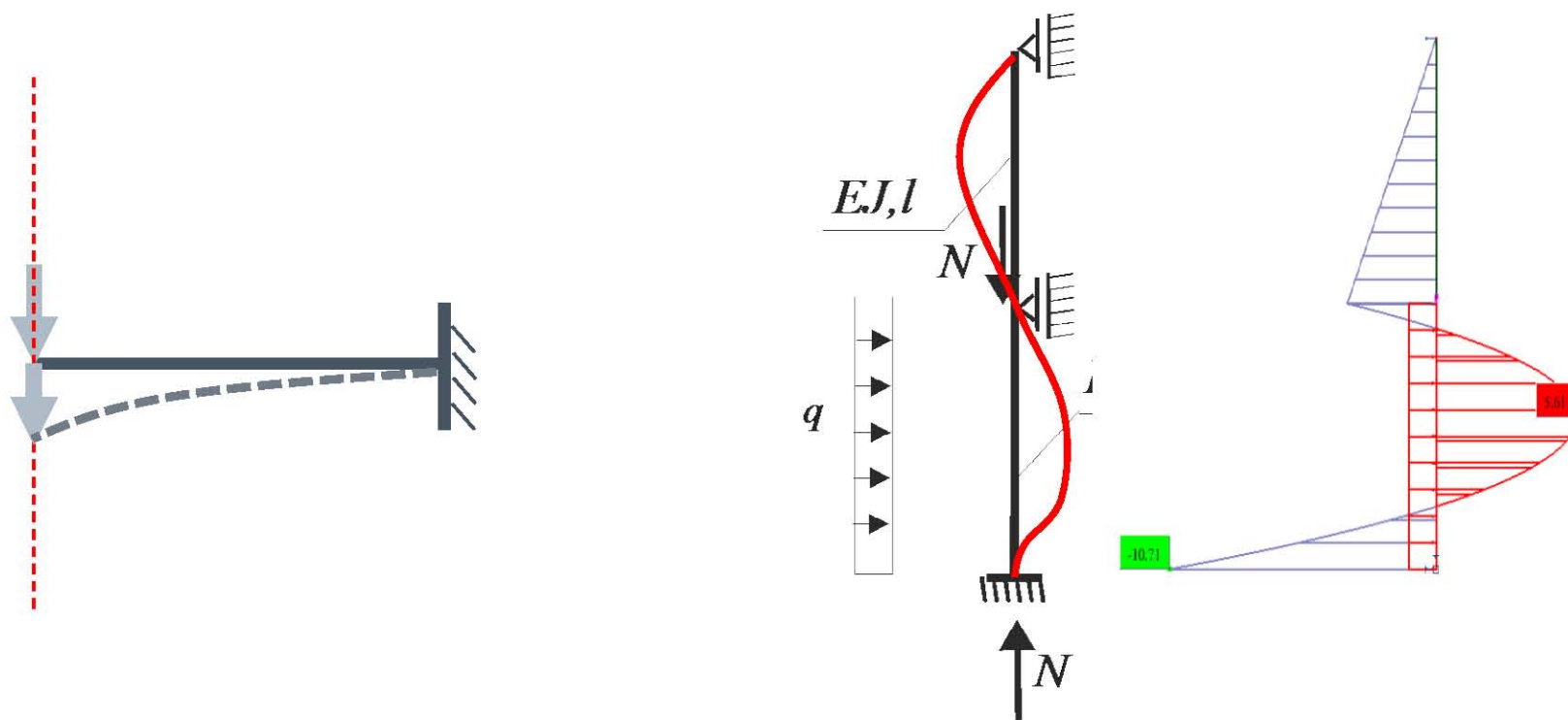
Superpozycja



Klasyczne założenia mechaniki budowli

› zasada zeszywnienia

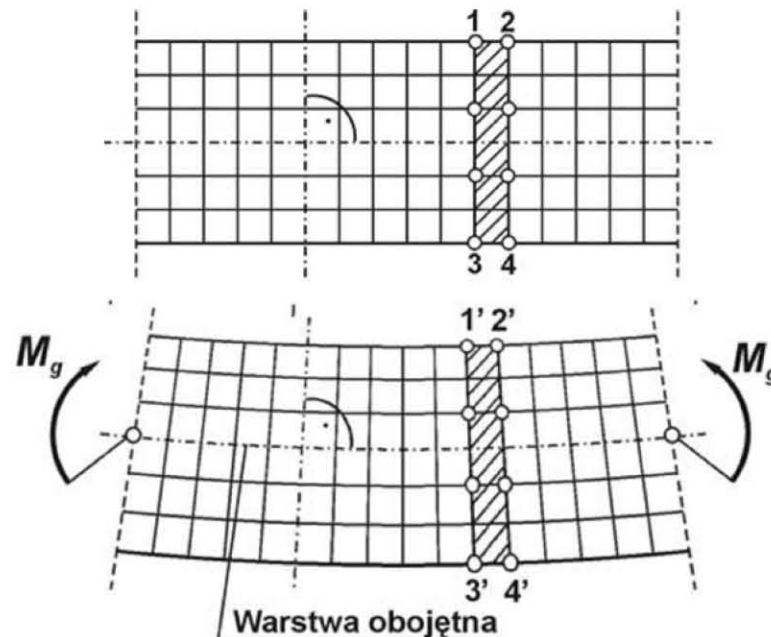
Pomijamy wpływ deformacji na zmianę rozkładu sił w konstrukcji



Klasyczne założenia mechaniki budowli

› płaskich przekrojów (Bernouliego)

Zakłada się, że przekrój płaski przeprowadzony myślowo w ciele nieodkształconym, chociaż może zmienić swe położenie przy odkształceniu ciała, pozostaje nadal płaski.

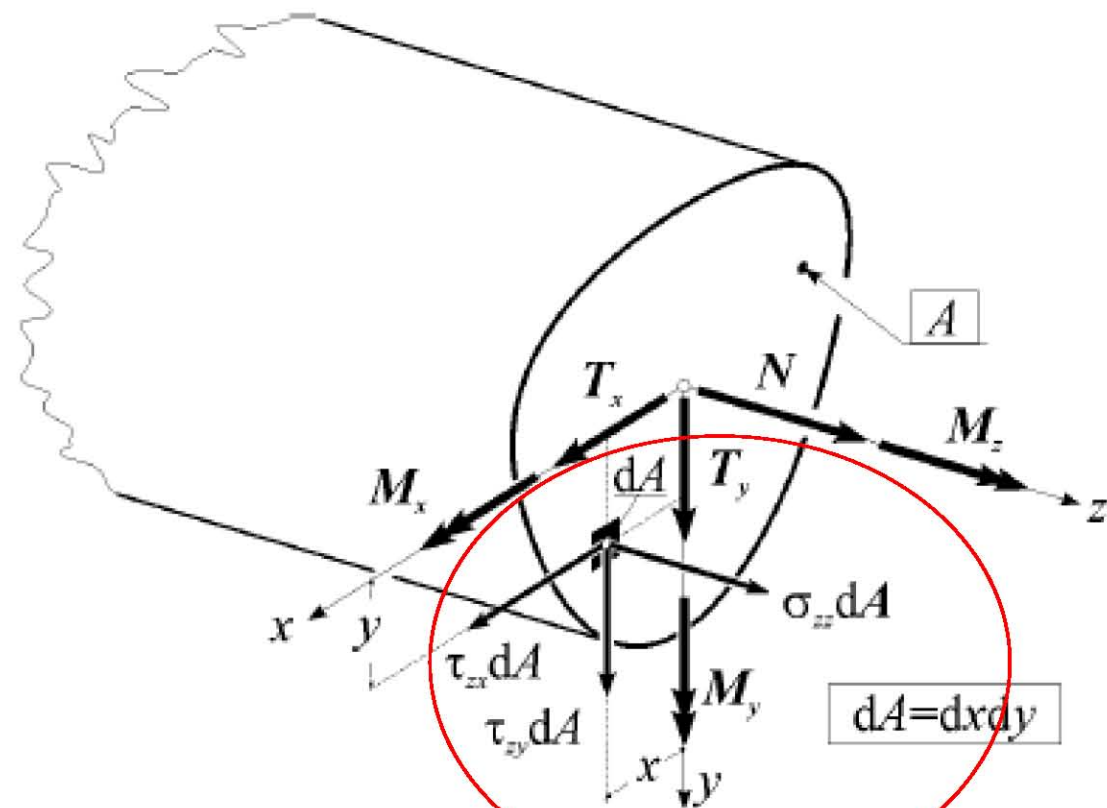
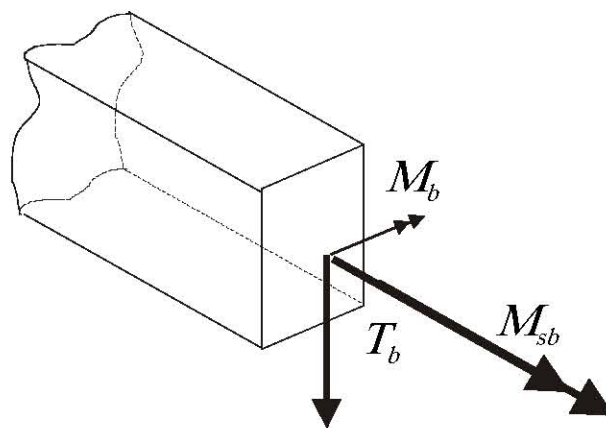
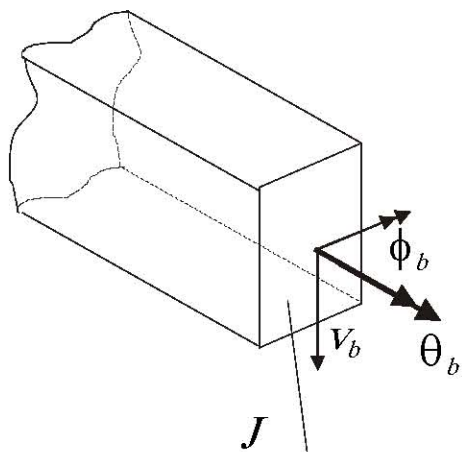
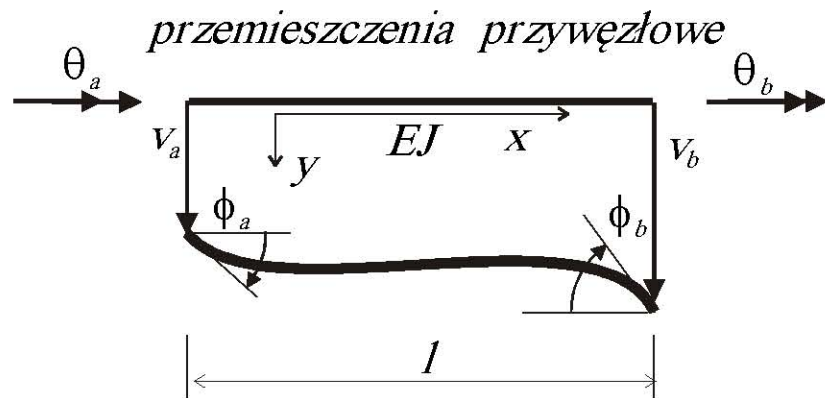
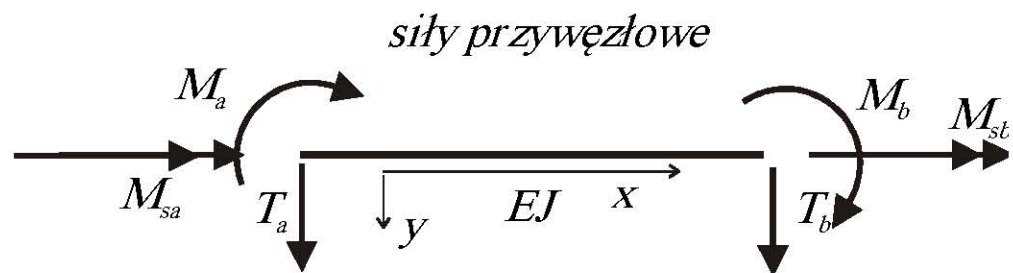


Klasyczne założenia mechaniki budowli

› zasada de Saint-Venanta

Siła działająca na ciało ma wpływ na rozkład naprężeń tylko w bliskim sąsiedztwie punktu przyłożenia siły.

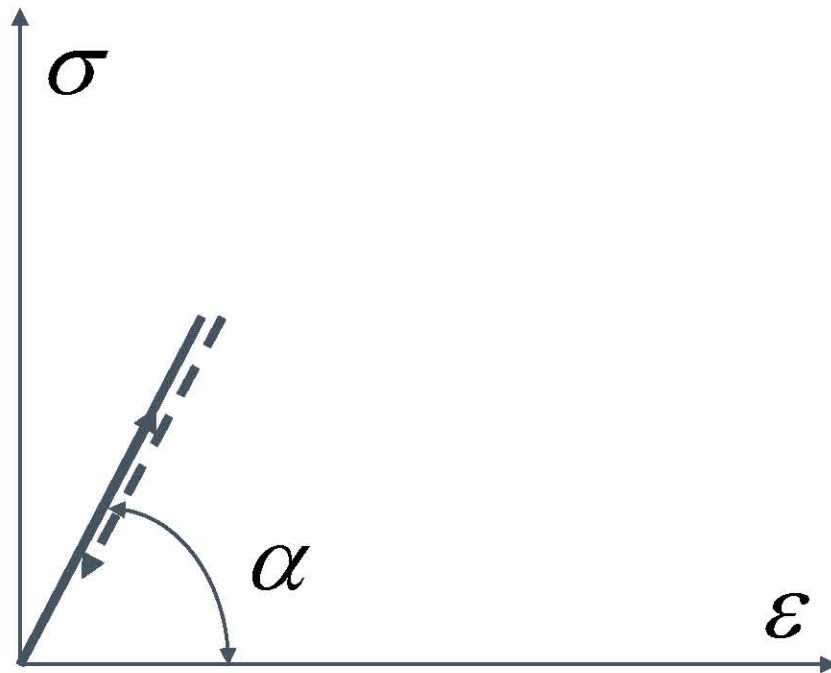
Analiza statyczna układów prętowych



Tu byliśmy
na wytrzymałości
materialu

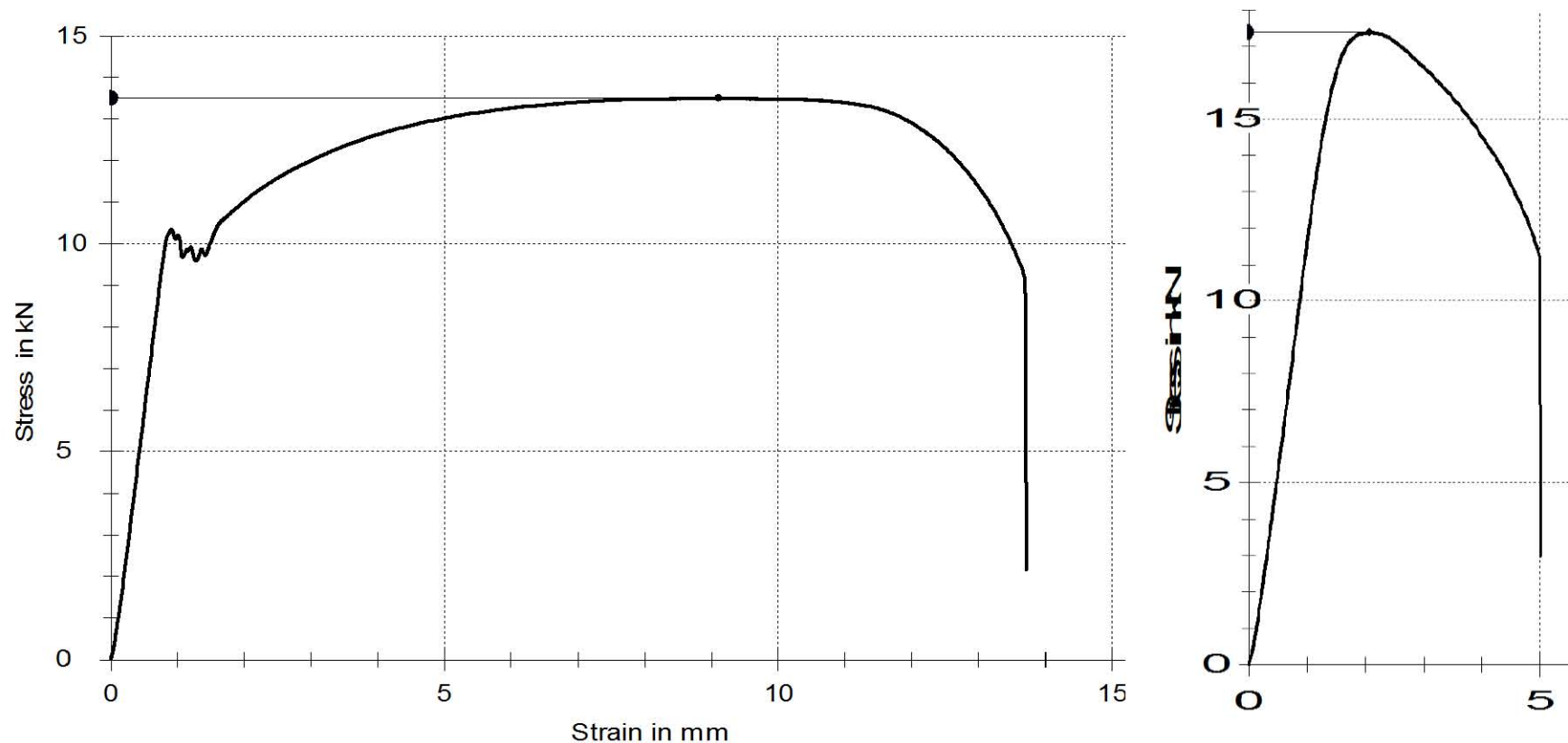
Klasyczne założenia mechaniki budowli

› materiał liniowo-sprężysty, $\sigma = \varepsilon E$



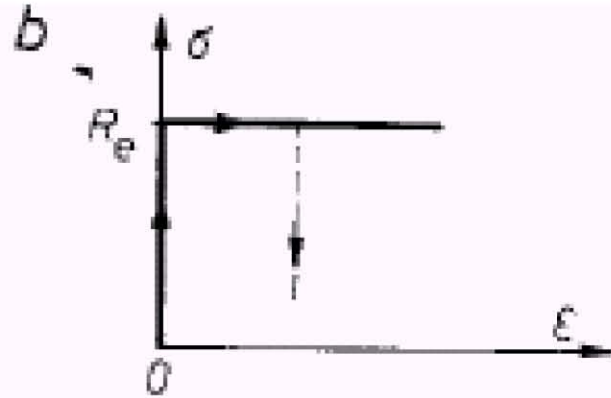
$$E = \operatorname{tg} \alpha$$

Zagadnienia wykraczające poza klasyczne założenia mechaniki – nieliniowość

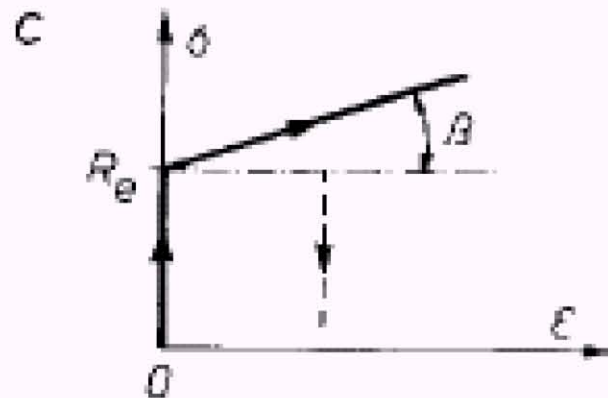


Wynik próby rozciągania stali - nieliniowość fizyczna

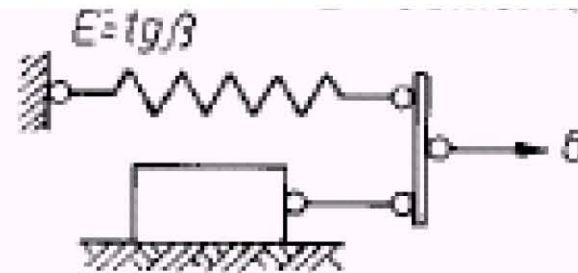
Modelowanie materiału – modele fizycznie nieliniowe



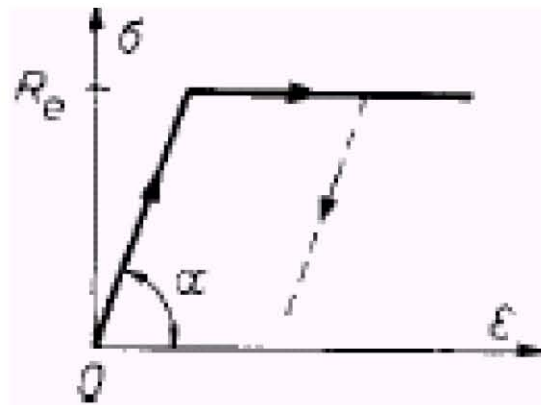
model sztywno-plastyczny



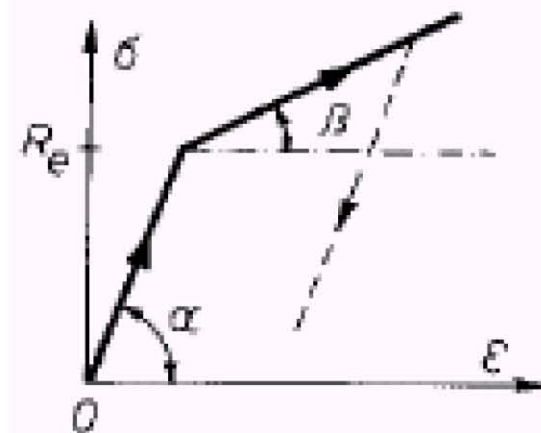
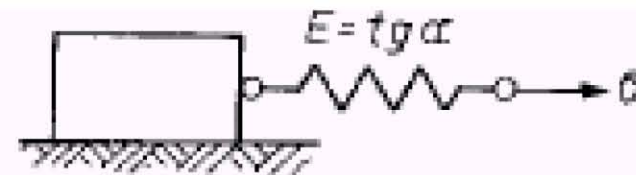
model sztywno-plastyczny ze wzmocnieniem



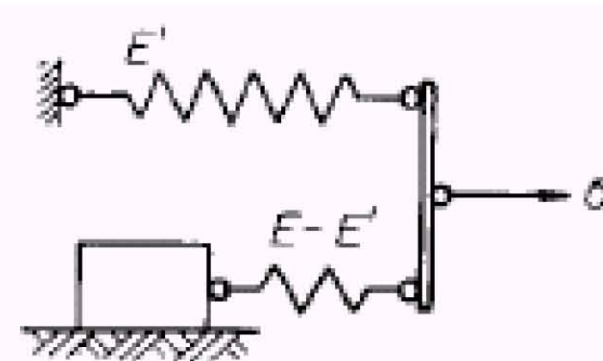
Modelowanie materiału – modele fizycznie **nieliniowe**



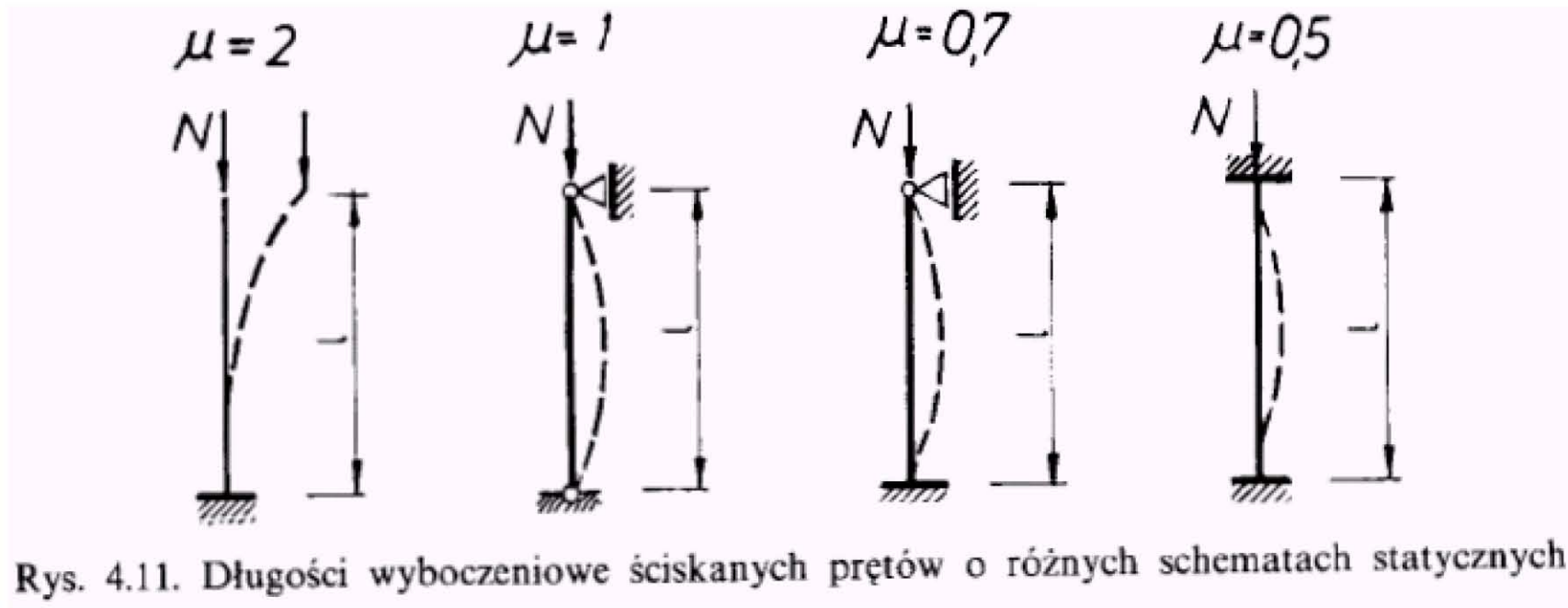
model sprężysto-
plastyczny

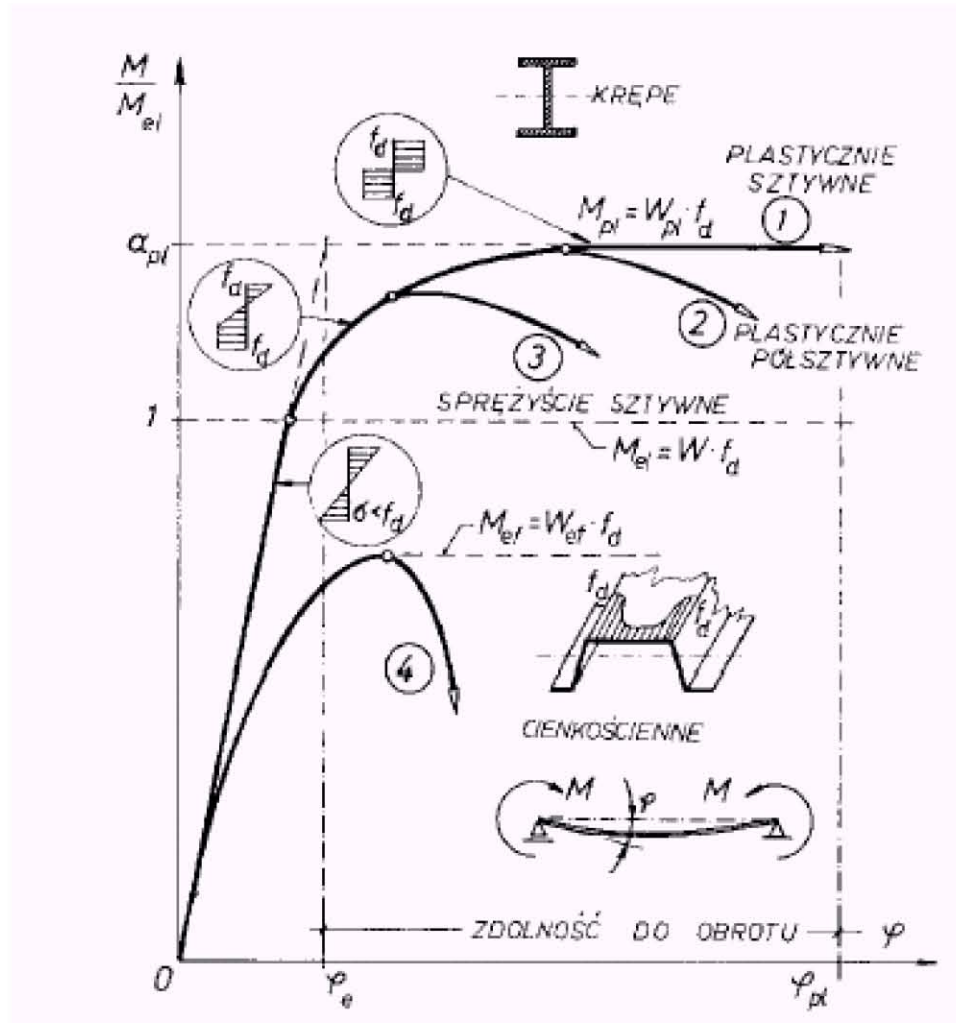


model sprężysto-plastyczny
ze wzmocnieniem



Nieliniowość geometryczna – stateczność



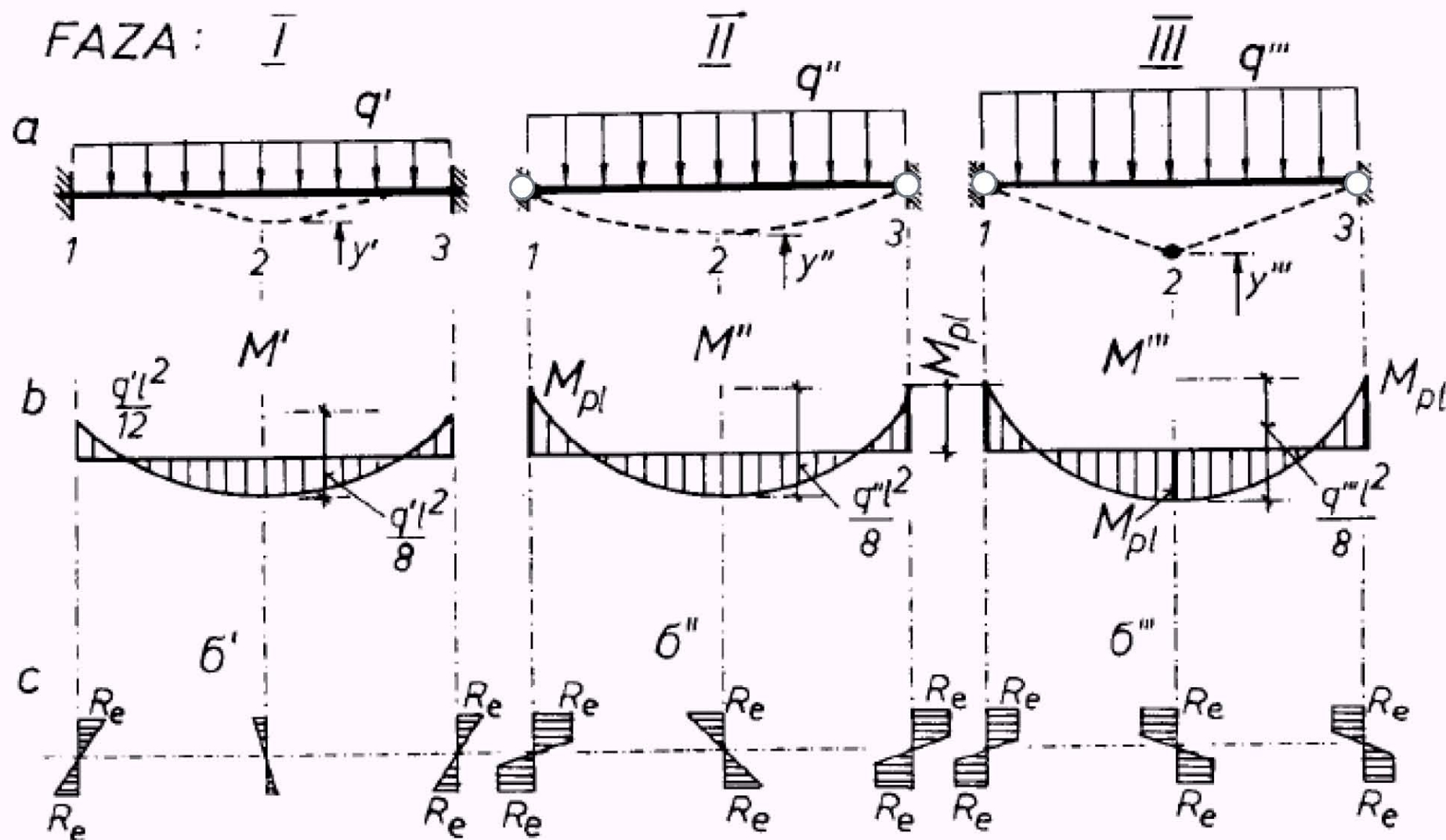


Nieliniowość geometryczna – stateczność, nośność graniczna

Wg norm projektowania konstrukcji stalowych różni się różne klasy przekrojów poprzecznych w zależności od możliwości uplastycznienia przekrojów (niektóre przekroje szybciej tracą stateczność niż mogłyby się uplastyczyć) (A.Biegus: Nośność graniczna stalowych konstrukcji prętowych)

Nieliniowość geometryczna – nośność graniczna

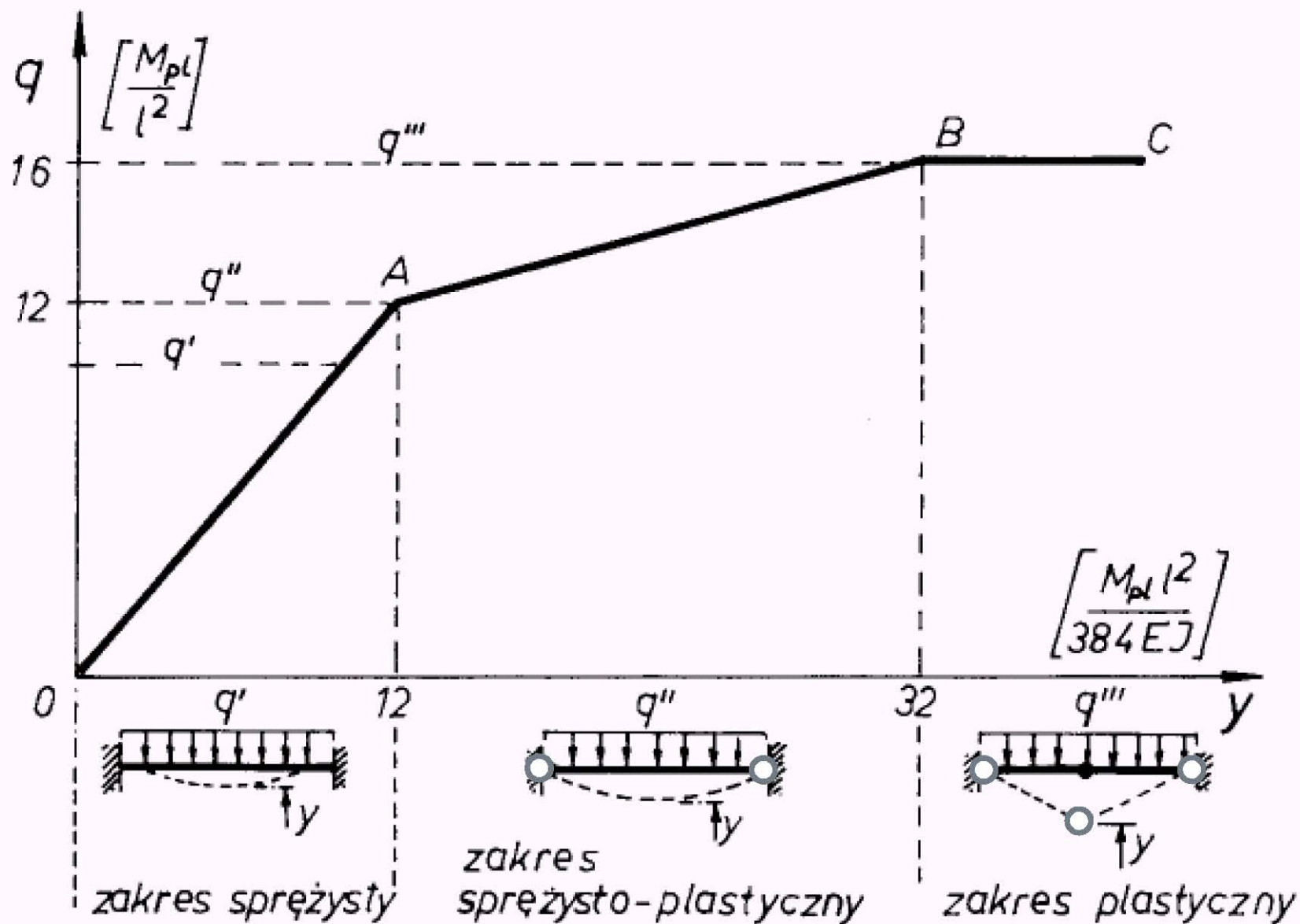
π



Rys. 3.22. Wykresy momentów zginających (b) oraz rozkłady naprężeń w przekrojach (c) belki statycznie niewyznaczalnej (a) w sprężystej i pozasprężystej fazie obciążenia

Nieliniowość geometryczna – nośność graniczna

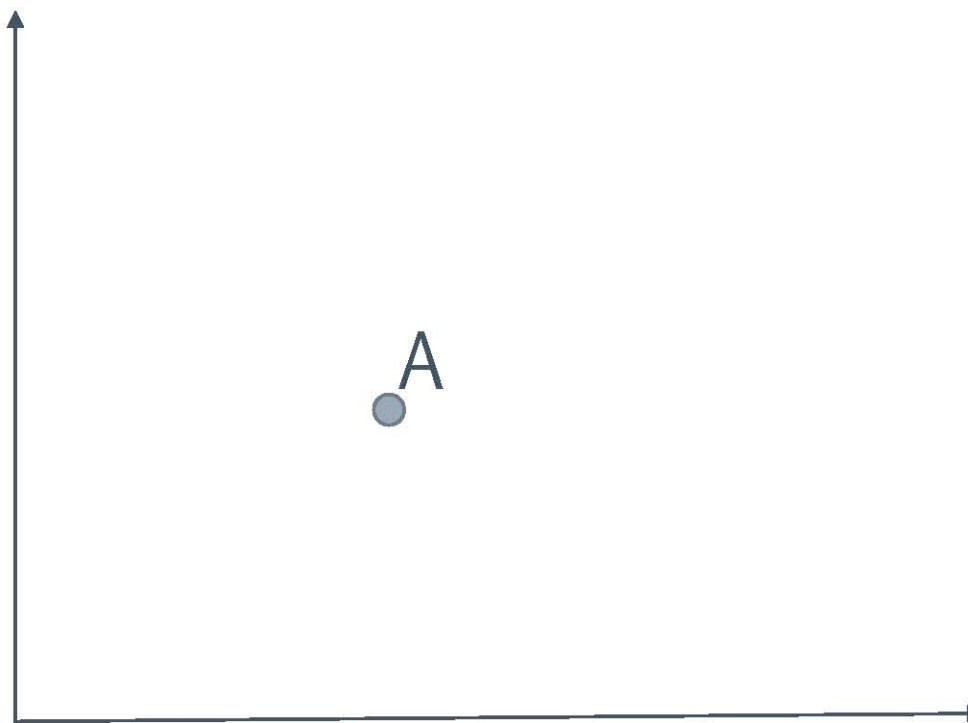
π



Analiza kinematyczna budowy układów prętowych

Punkt na
płaszczyźnie...

Jak go
unieruchomić?



Analiza kinematyczna budowy układów prętowych

Punkt na płaszczyźnie...

Jak go unieruchomić?

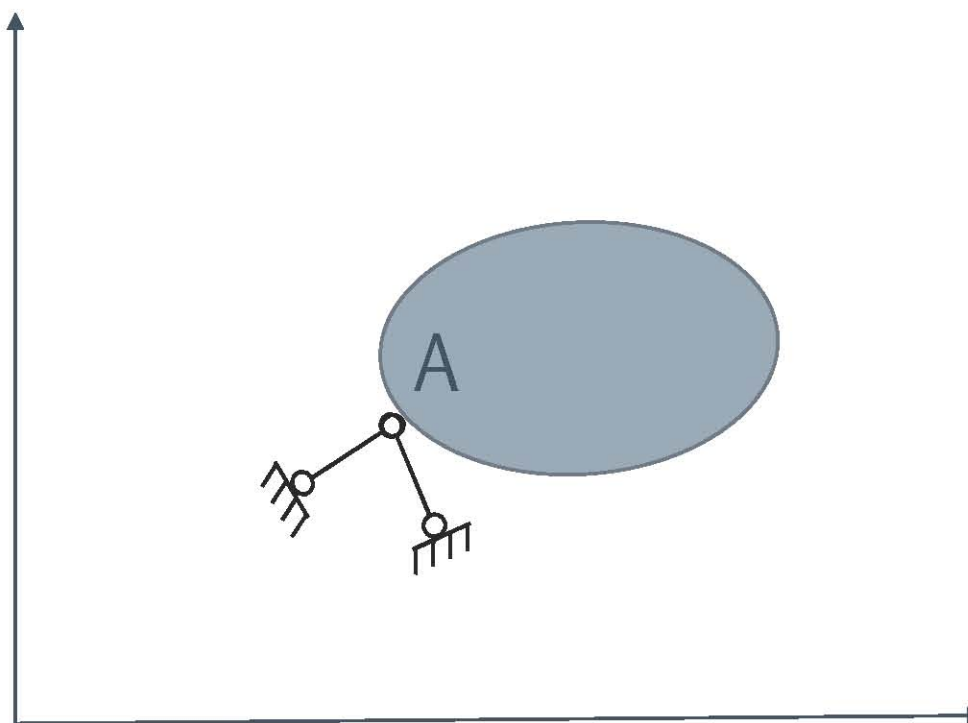


Analiza kinematyczna budowy układów prętowych

Płaskie ciało
doskonale **sztywne**

>> tarcza <<

Jak ją
unieruchomić?

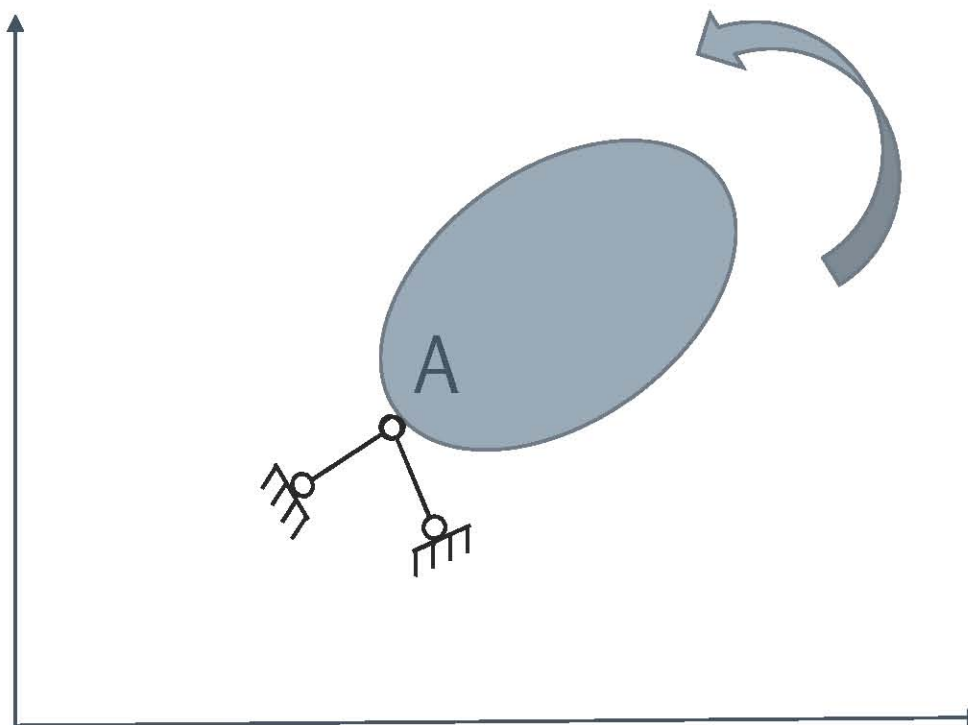


Analiza kinematyczna budowy układów prętowych

Płaskie ciało
doskonale **sztywne**

>> tarcza <<

Tak zamocowana
może się obracać

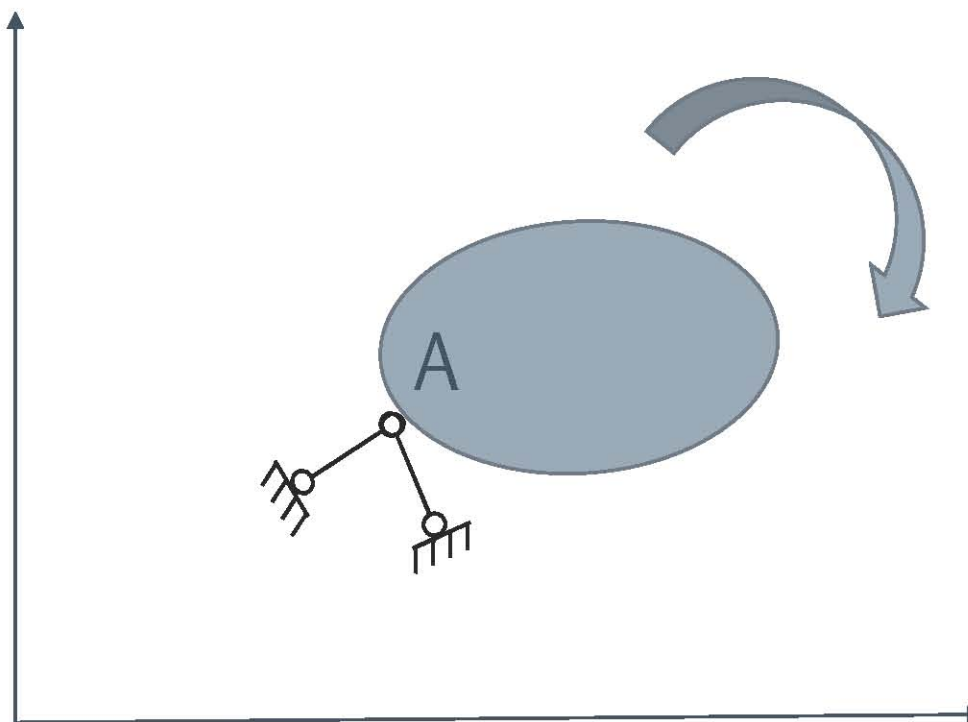


Analiza kinematyczna budowy układów prętowych

Płaskie ciało
doskonale **sztywne**

>> **tarcza** <<

Tak zamocowana
może się obracać

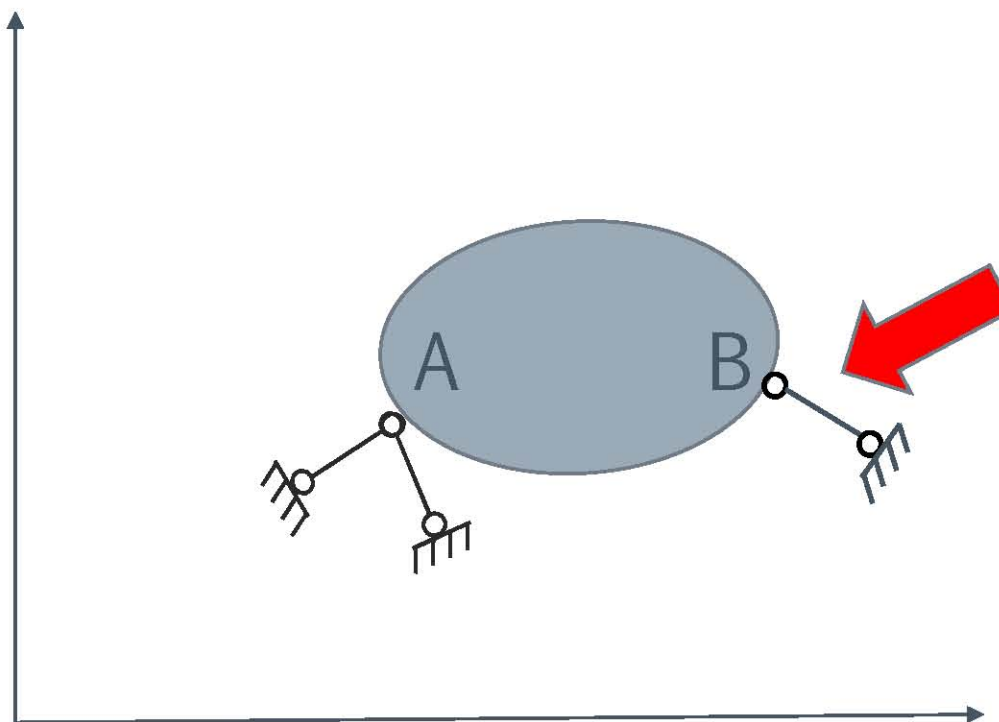


Analiza kinematyczna budowy układów prętowych

Płaskie ciało
doskonale **sztywne**

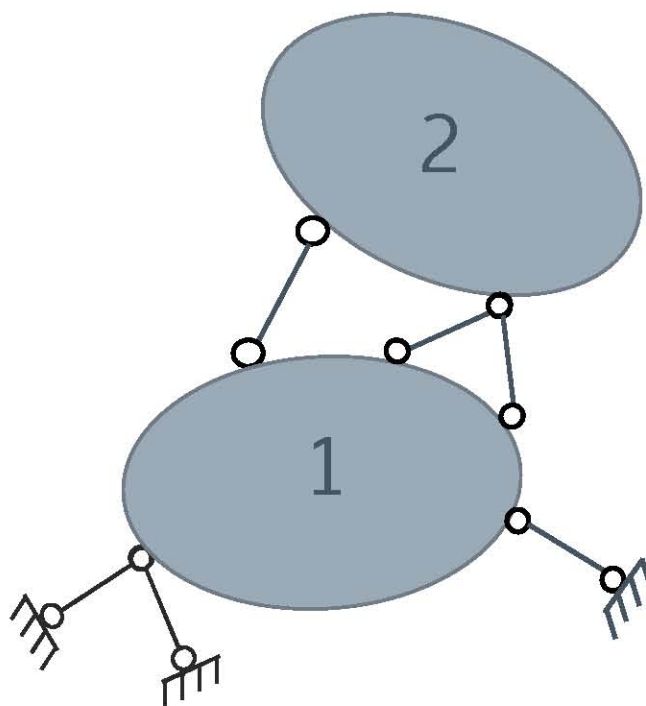
>> tarcza <<

Jak ją
unieruchomić?



Analiza kinematyczna budowy układów prętowych

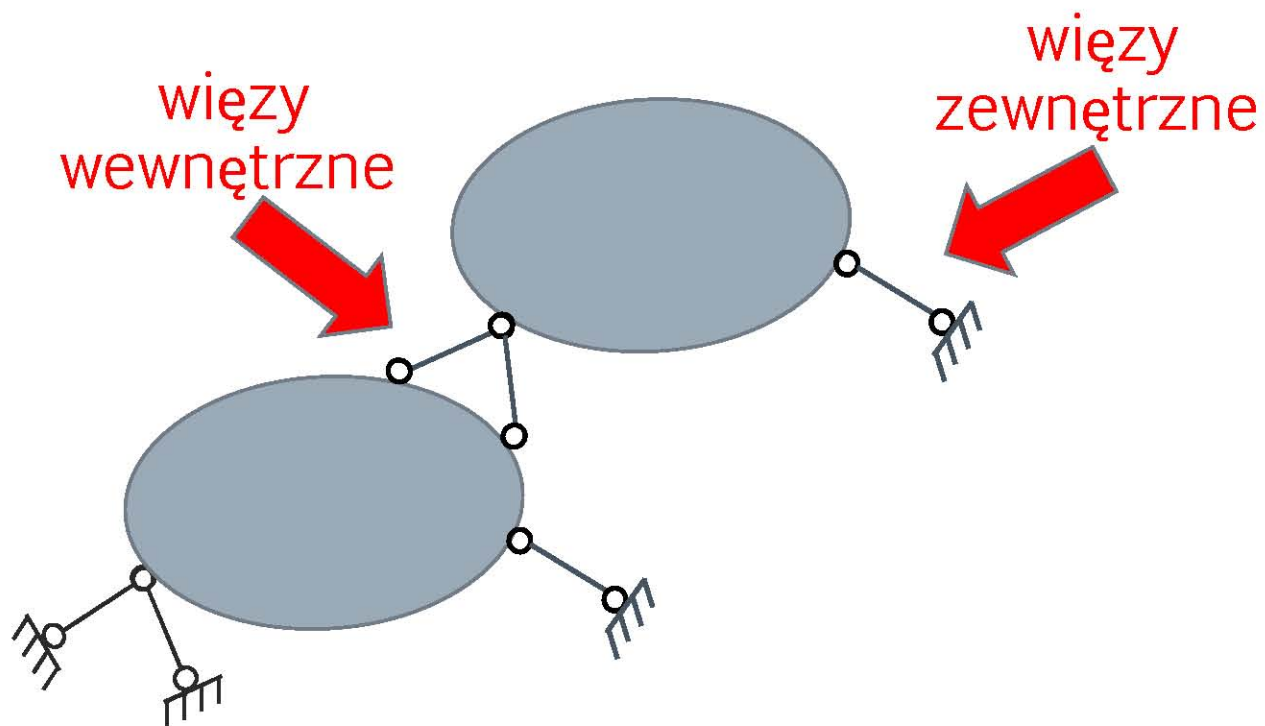
Jeżeli mamy więcej tarcz połączonych ze sobą...



Możemy trzema więzami połączyć tarczę 1 i 2 lub...

Analiza kinematyczna budowy układów prętowych

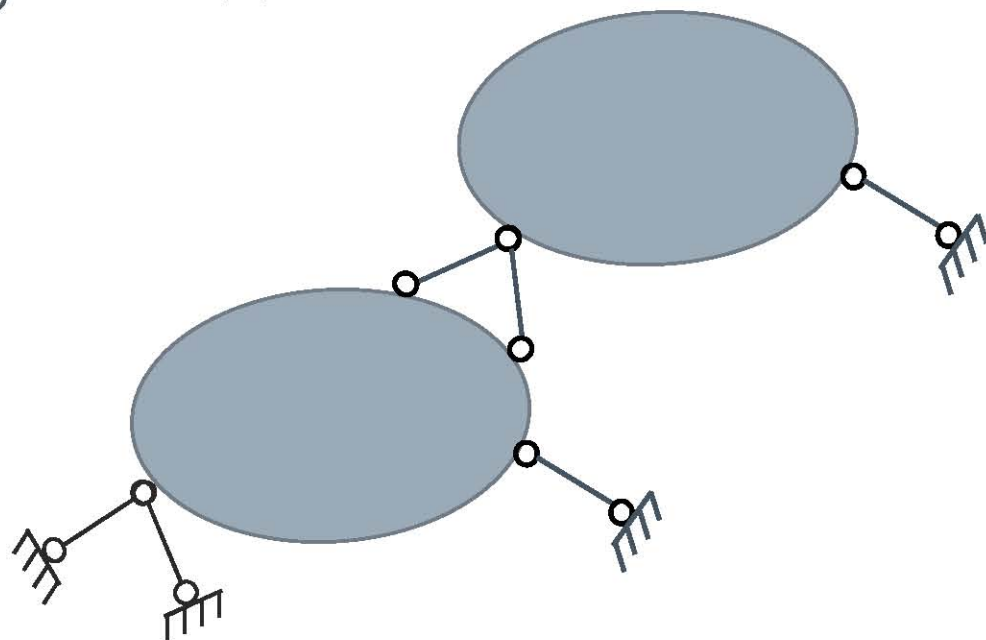
... lub nałożyć jednocześnie więzy wewnętrzne i zewnętrzne



Do unieruchomienia każdej tarczy potrzebujemy 3 więzy

Analiza kinematyczna budowy układów prętowych

Jeżeli liczba tarcz = t , to minimalna liczba więzów/reakcji (w) potrzebna do zapewnienia geometrycznej niezmienności układu wyniesie $3t$



$w = ?$
 $t = ?$

$s = 3t - w$ liczba stopni swobody układu

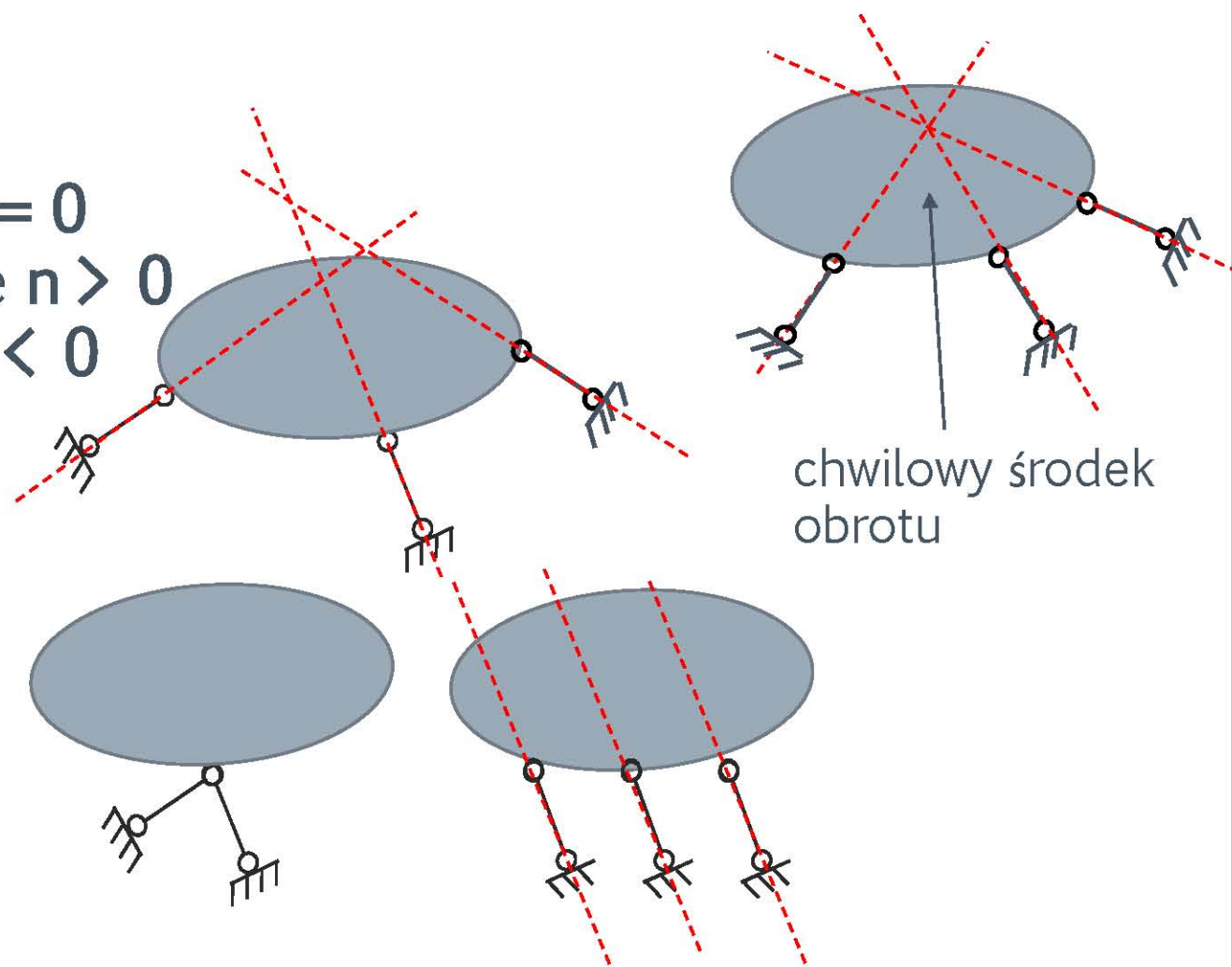
$n = w - 3t$ stopień statycznej niewyznaczalności układu

Stopień statycznej niewyznaczalności

$$n = w - 3t \quad (\text{lub } n = r - 3t)$$

Układy

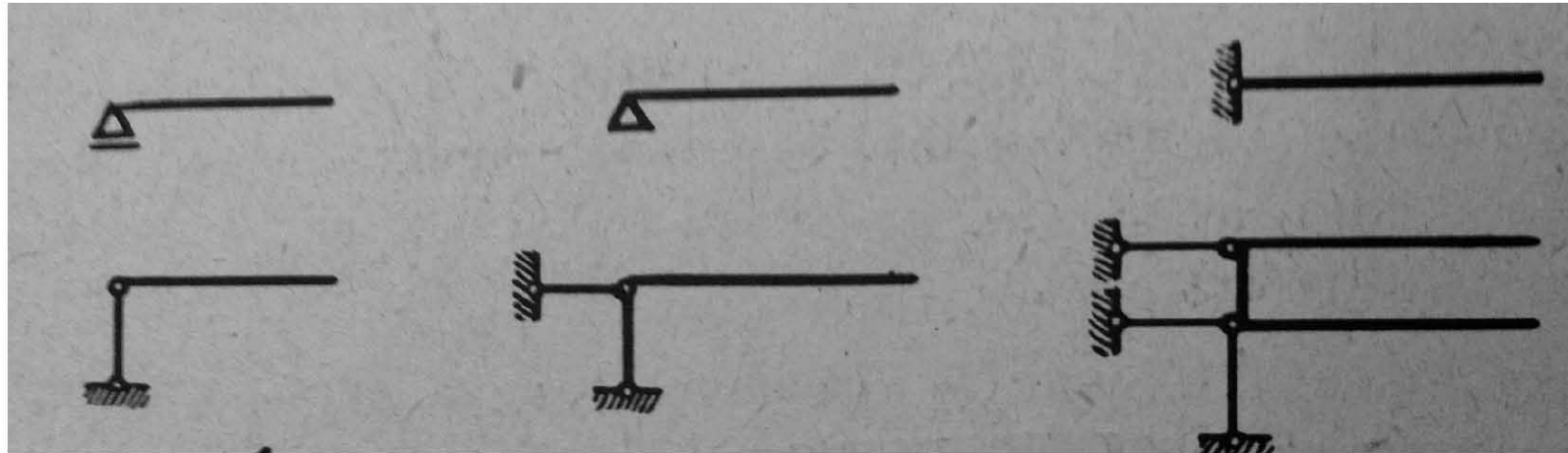
- > statycznie wyznaczalne $n = 0$
- > statycznie niewyznaczalne $n > 0$
- > geometrycznie zmienne $n < 0$



Ale czy zawsze 3 więzy wystarczają?

Więzy zewnętrzne (podporowe) i wewnętrzne

Liczba więzów **zewnętrznych**:



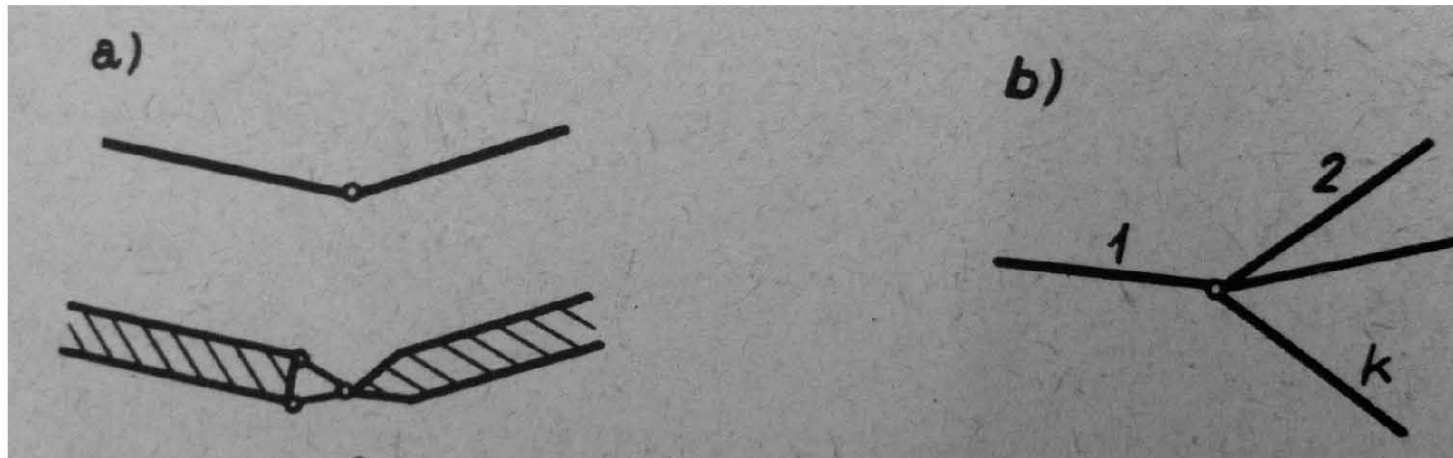
$$w = 1$$

$$w = 2$$

$$w = 3$$

Więzy zewnętrzne (podporowe) i wewnętrzne

Liczba więzów **wewnętrznych**:

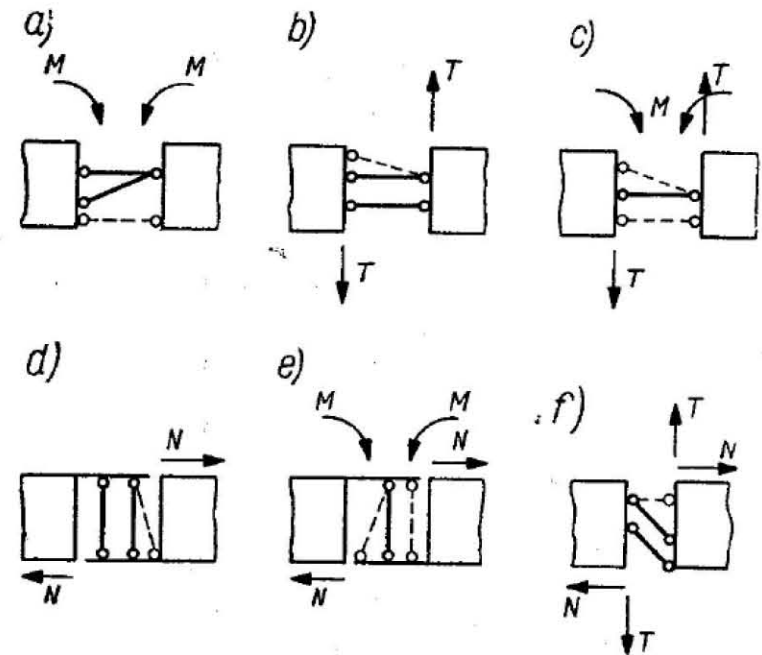
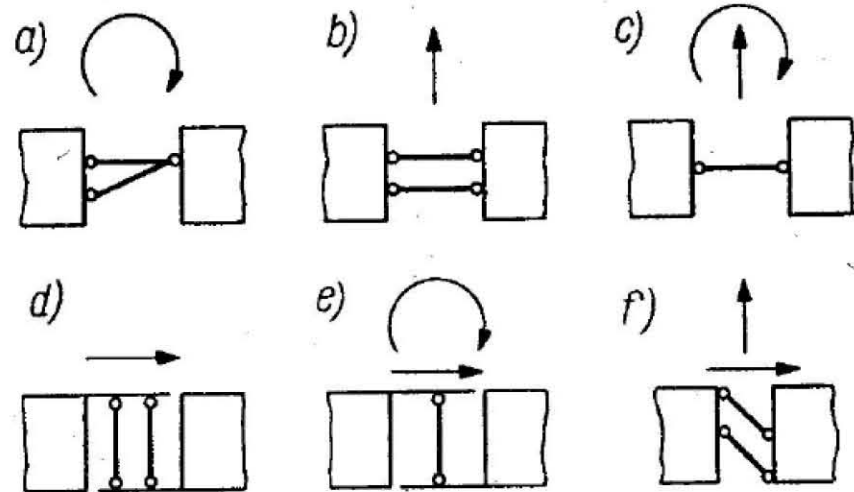
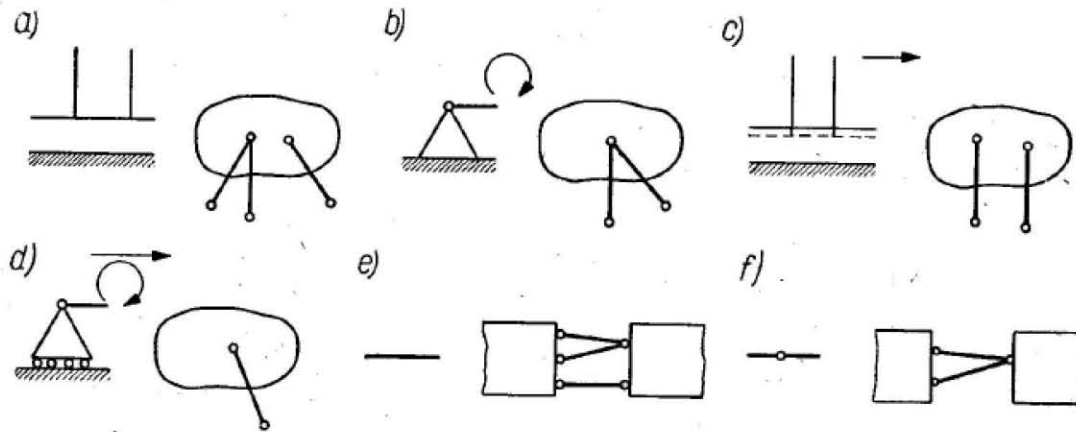


$$w = 2$$

$$w = 2(k-1)$$

przegub wewnętrzny $\rightarrow w = 2$

Więzy zewnętrzne (podporowe) i wewnętrzne



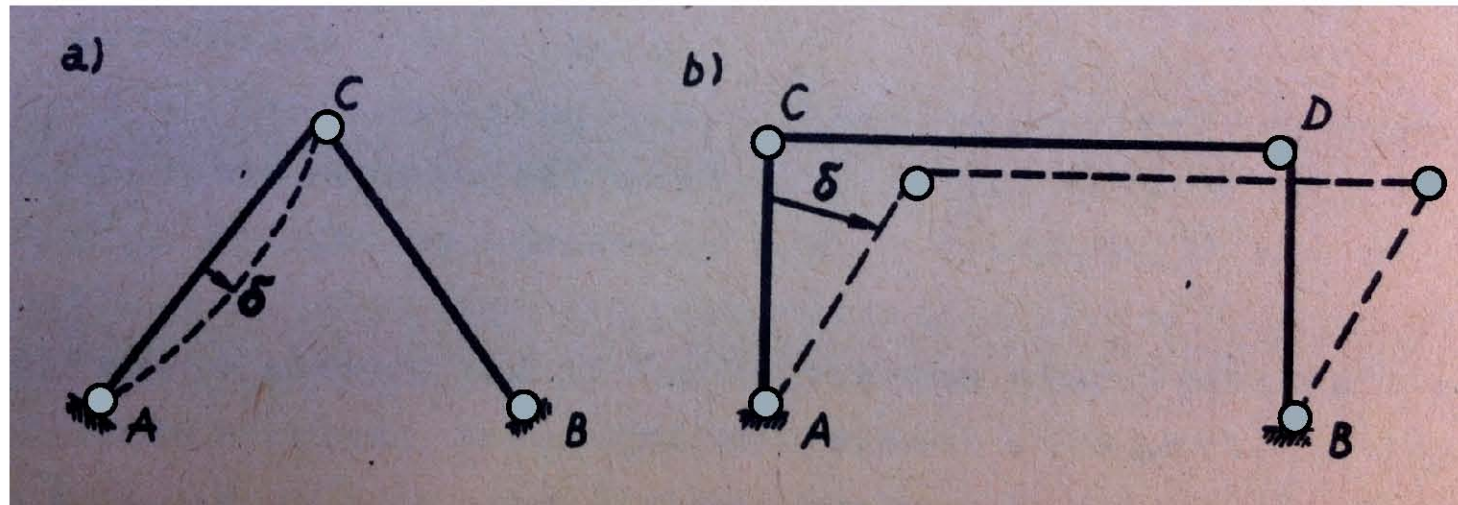
Analiza kinematyczna budowy układów prętowych

› **Układ a)** $\rightarrow r = 6; t = 2$ czyli $n = r - 3t = 6 - 6 = 0$

(układ statycznie wyznaczalny)

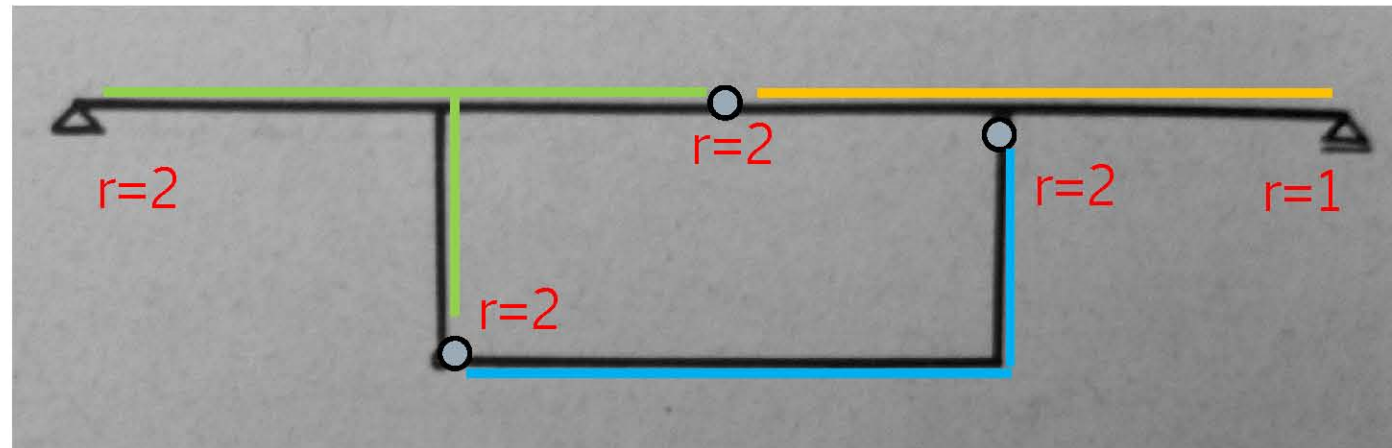
› **Układ b)** $\rightarrow r = 8; t = 3$ czyli $n = r - 3t = 8 - 9 = -1$

(układ chwiejny o 1 stopniu swobody)



Analiza kinematyczna budowy układów prętowych

› Układ statycznie wyznaczalny, $r = 9$; $t = 3$ czyli $n = r - 3t = 9 - 9 = 0$



Układ statycznie wyznaczalny a niewyznaczalny

- › W układzie statycznie **wyznaczalnym** siły wewnętrzne mogą powstać tylko pod wpływem **obciążeń czynnych** czyli sił zewnętrznych
- › W układzie statycznie **niewyznaczalnym** możliwe są **stany samonapężenia** pod wpływem temperatury czy przemieszczenia podpór

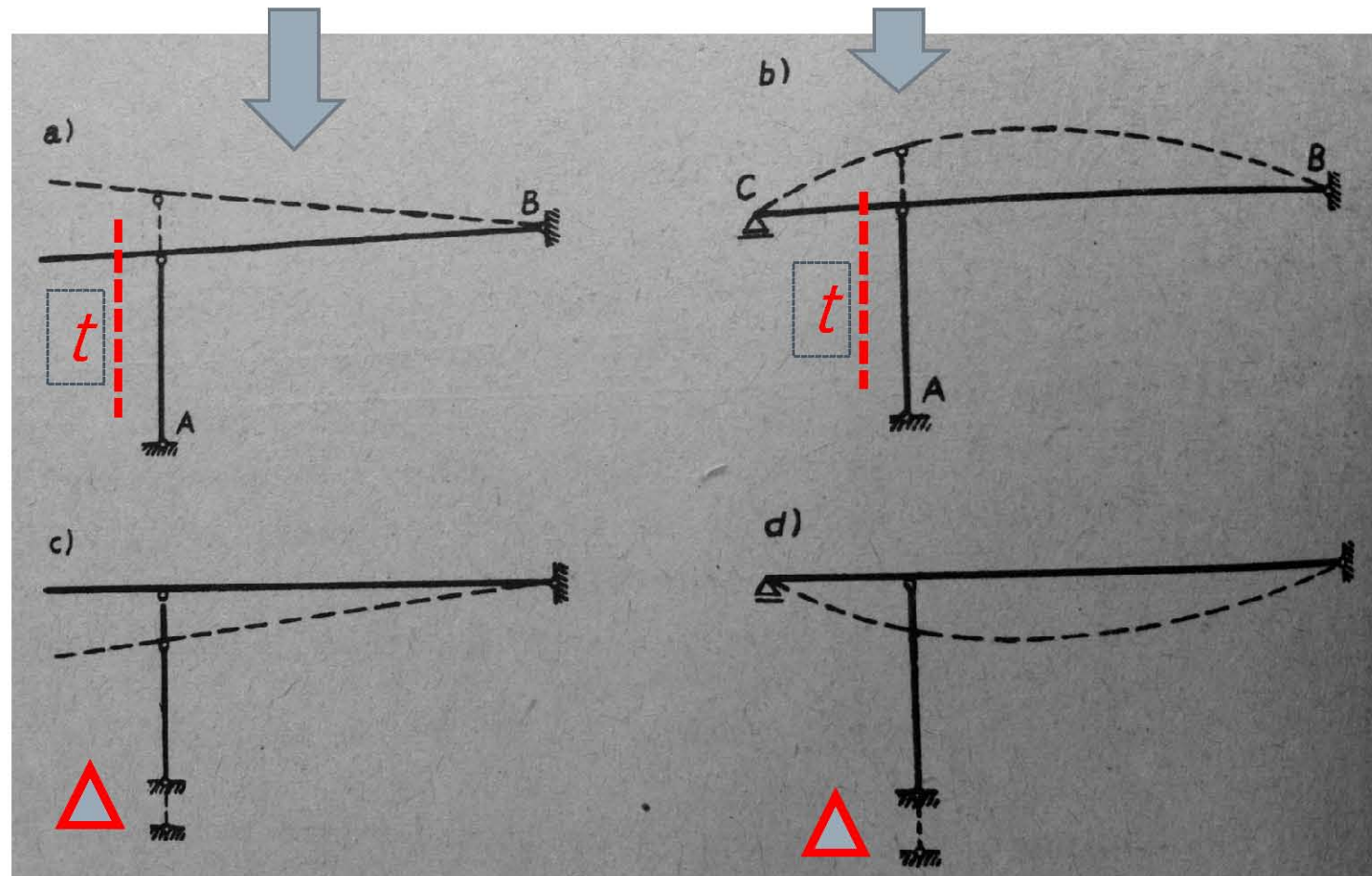
› **UWAGA:** Temperatura i przemieszczenie podpór w układach statycznie wyznaczalnych nie wywołują sił wewnętrznych ani reakcji podporowych!

Układ statycznie wyznaczalny a niewyznaczalny

Dwie wersje ramy – wyznaczalna i niewyznaczalna

temperatura

osiadanie
podpory



Podstawowe twierdzenia w mechanice budowli

Zasada pracy wirtualnej dla ciała sztywnego

Warunkiem **koniecznym** i **wystarczającym** równowagi ciała sztywnego jest by praca wszystkich obciążeń na dowolnych przemieszczeniach wirtualnych była równa zero.

$$L_z = \sum_{i=1}^n P_i \bar{\delta}_i = 0$$

Zastosowanie twierdzenia Castigliano do obliczania przemieszczeń

Można obliczyć **przemieszczenia** w układzie na podstawie pochodnej energii sprężystości.

Jeżeli energia naprężeń materiału liniowo-sprężystego jest wyrażana jako funkcja sił P_i , wtedy pochodna cząstkowa tej energii względem tych sił jest równa przemieszczeniom δ_i na kierunkach sił P_i w punktach ich zaczepienia.

$$\frac{\partial E_P}{\partial P_i} = \delta_i$$

Zastosowanie twierdzenia Castigliano do obliczania sił

Można obliczyć **siły** w układzie na podstawie pochodnej energii sprężystości.

Jeżeli energia sprężystości materiału liniowo-sprężystego może być wyrażona jako funkcja przemieszczeń δ_i , wtedy pochodna cząstkowa tej energii względem przemieszczeń jest równa siłom P_i zaczepionym w punktach przemieszczeń.

$$\frac{\partial E_p}{\partial \delta_i} = P_i$$

Zastosowanie twierdzenia Castigliano do obliczania sił

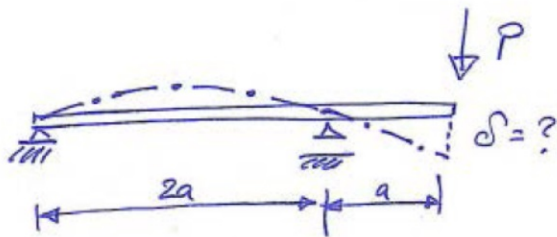
Energia potencjalna odkształcenia sprężystego = praca (rzeczywistych) sił wewnętrznych na odkształceniach.

$$2E_p = 2L_w = \int_l \frac{N^2}{EA} ds + \int_l \frac{M^2}{EI} ds + \int_l \kappa \frac{T^2}{GA} ds + \boxed{\int_l \frac{M_s^2}{GI_s} ds}$$

Obliczanie przemieszczeń w układach statycznie wyznaczalnych

Obliczyć przemieszczenie z twierdzenia Castigliano

$$\frac{\partial E_p}{\partial P_i} = \delta_i$$



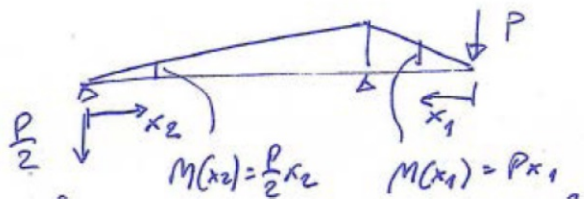
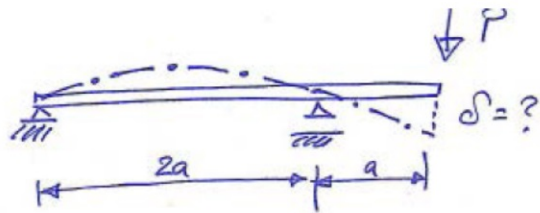
Z twierdzenia **Castigliano**:

obliczamy momenty zginające
i energię

$$E_P = \frac{1}{2} \int \frac{M(x)^2}{EJ} dx =$$

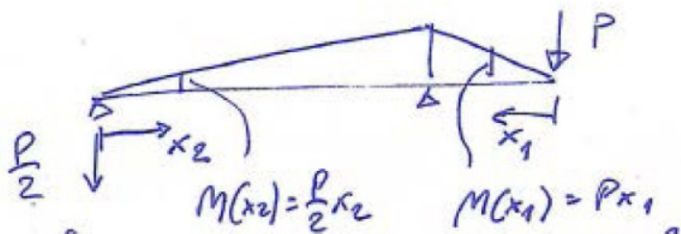
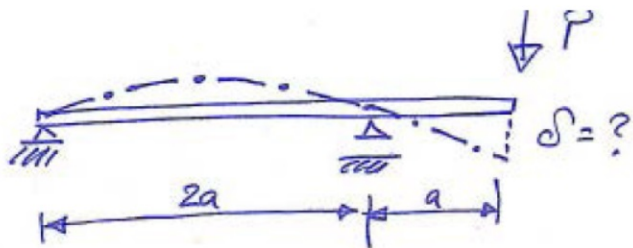
$$\frac{1}{2} \int_0^{2a} \left(\frac{P}{2} x_2 \right)^2 dx_2 + \frac{1}{2} \int_0^a (Px_1)^2 dx_1 =$$

$$\frac{1}{8} P^2 \int_0^{2a} (x_2)^2 dx_2 + \frac{1}{2} P^2 \int_0^a (x_1)^2 dx_1 = \frac{1}{8} P^2 \frac{1}{3} (2a)^3 + \frac{1}{2} P^2 \frac{1}{3} (a)^3 = \frac{P^2 a^3}{2}$$



Obliczamy pochodną energii względem obciążenia

$$\delta = \frac{\partial E_P}{\partial P} = \frac{\partial \left(\frac{P^2 a^3}{2} \right)}{\partial P} = Pa^3$$



- Równowaga prac

Warunkiem koniecznym i dostatecznym równowagi jakiegokolwiek układu materialnego jest to, by suma prac wszystkich sił (zewnętrznych i wewnętrznych) działających na układ i pracujących na dowolnych przemieszczeniach tego układu była równa zero.

$$\delta L_Z + \delta L_W = 0$$

δL_Z – przyrost pracy sił zewnętrznych

δL_W – przyrost pracy sił wewnętrznych

$$\begin{aligned} \delta L_Z &= \sum_i \vec{P}_i \circ \overrightarrow{\delta r}_i = \sum_i P_i \delta r_i \cos \alpha_i & \vec{P}_i & \text{– siły zewnętrzne} \\ \delta L_W &= \sum_j \vec{F}_j \circ \overrightarrow{\delta r}_j = \sum_j F_j \delta r_j \cos \beta_j & \vec{F}_j & \text{– siły wewnętrzne} \end{aligned}$$

*dowolne przemieszczenia nie muszą być przemieszczeniami rzeczywistymi czyli działającymi wzdłuż konkretnego toru ruchu, odbywającymi się w czasie i zależnymi od sił. Są to przemieszczenia uwolnione od czasu i sił, są jedynie zgodne z narzuconymi dla układu więzami stąd są nieskończenie małe.

*W układach NIEODKSZTAŁCALNYCH (doskonale sztywnych) odkształcenia są z założenia równe zero stąd ubytek energii potencjalnej skumulowanej w ustroju jest równy zero, a więc przyrost pracy sił wewnętrznych jest zerowy. Dla tych układów zasada prac przygotowanych przyjmuje formułę dobrze znana z Podstaw Statyki, która brzmi następująco:

Suma prac wirtualnych wszystkich sił zewnętrznych (czynnych i biernych) na wirtualnych przemieszczeniach zgodnych z kinematycznymi właściwościami układu w przypadku równowagi tych sił jest równa zero.

$$\delta L_Z = 0$$

- Związki fizyczne (konstrytutywne)

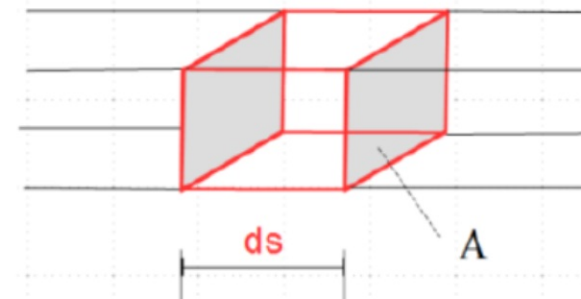
Def.: Zależności jakie przyjmuje się między tensorami naprężeń a tensorami odkształceń nazywa się związkami fizycznymi.

*W płaskich układach prętowych rozróżnia się 3 składowe **stanu odkształcenia**:

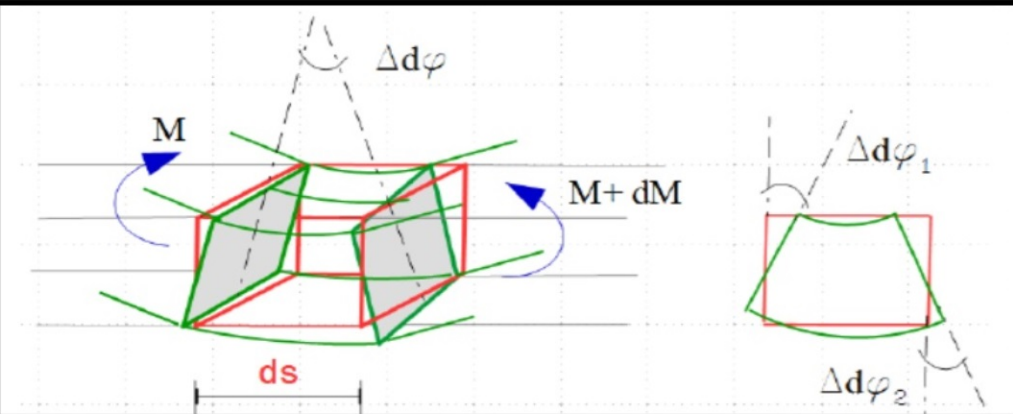
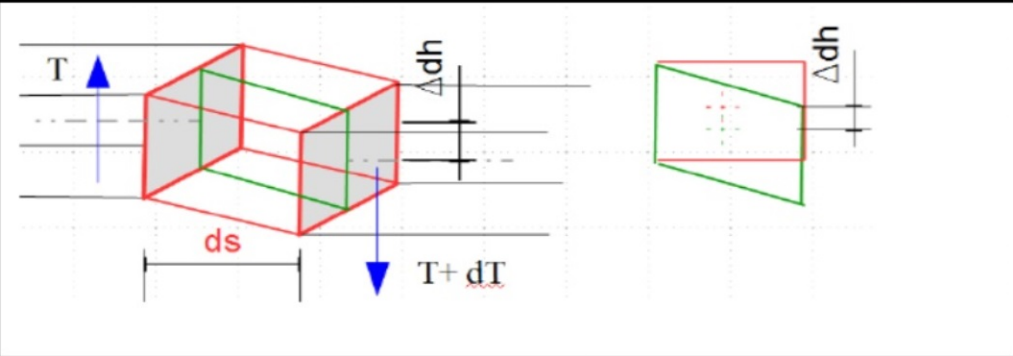
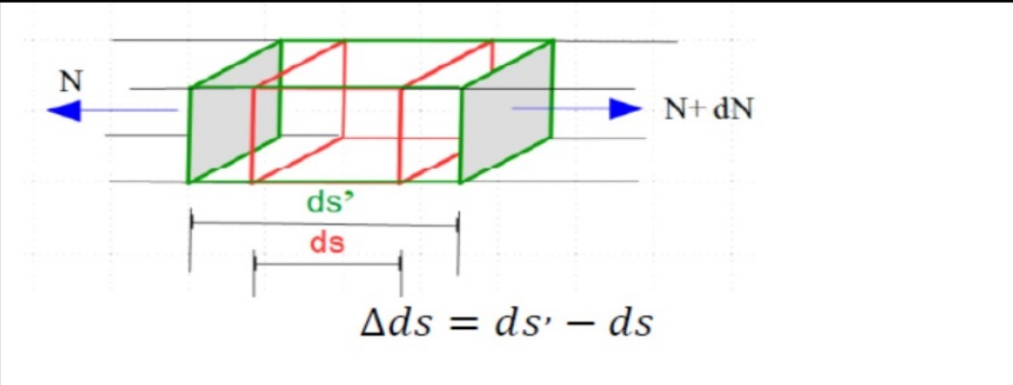
- odkształcenie kątowe $\Delta d\varphi$
- odkształcenie postaciowe Δdh
- odkształcenie podłużne Δds

Odształcenia te składają się na jedno odkształcenie elementu, który po obciążeniu pozostaje w położeniu równowagi.

Rozpatrzmy nieskończenie mały element pręta o objętości $dV = A ds$
 A – pole przekroju,
 ds – elementarny odcinek pręta nieobciążonego



W wyniku obciążenia w rozpatrywanym elemencie pręta powstają siły wewnętrzne i związane z nimi odkształcenia.

odkształcenie kątowe $\Delta d\varphi$		Zmiana kąta między przekrojami ograniczającymi element, związane jest ze zginaniem (M). $\Delta d\varphi = \Delta d\varphi_1 + \Delta d\varphi_2$
odkształcenie postaciowe Δdh		Wzajemne, równoległe, poprzeczne przesunięcie ścian ograniczających element, związane jest ze ścinaniem (T).
odkształcenie podłużne Δds	 $\Delta ds = ds' - ds$	Zmianie długości elementu, związane jest z rozciąganiem (N).

Ostatecznie w układach odkształcalnych liniowo sprężyste
związki fizyczne można zapisać jako:

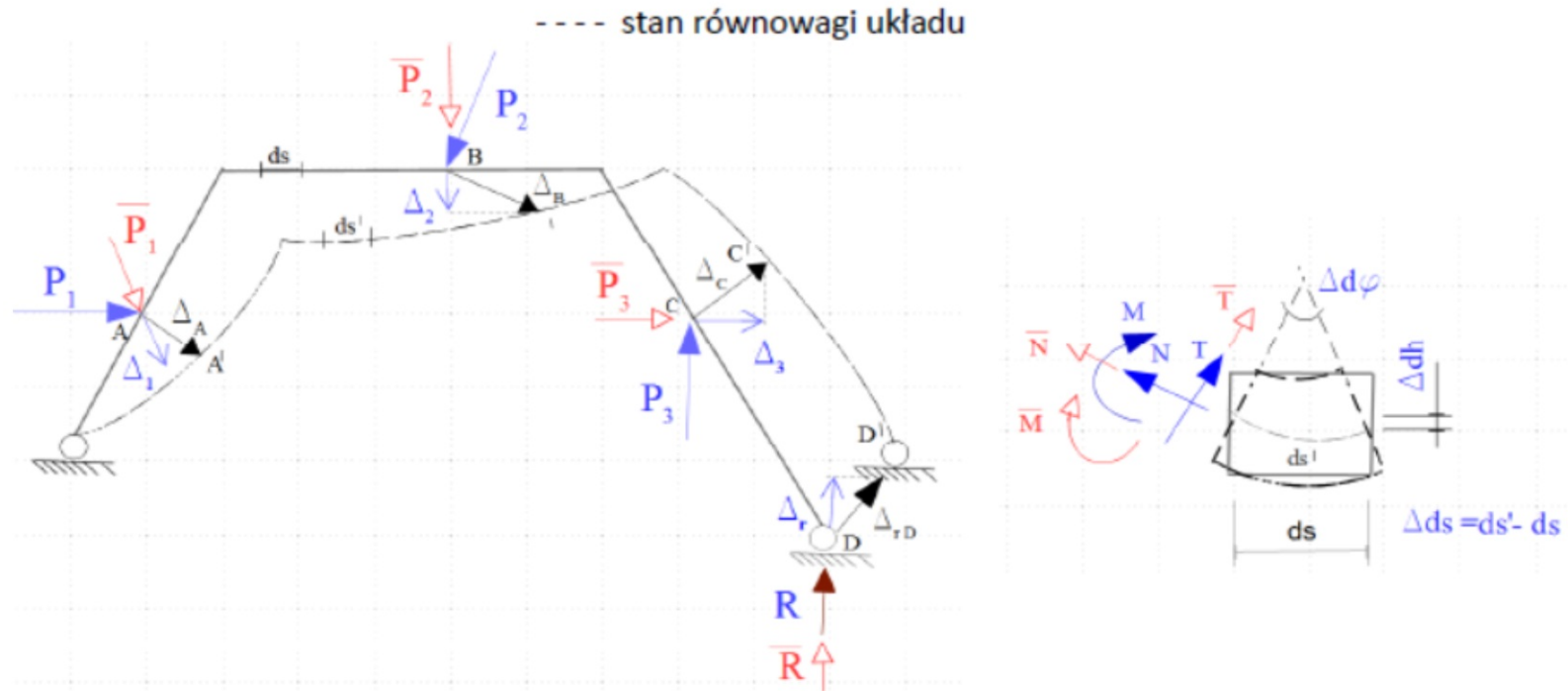
$$\Delta d\varphi = -\frac{1}{r} = \frac{\varepsilon_x}{z} ds = \frac{\sigma_x}{E \cdot z} ds = \frac{M \cdot z}{I_y E \cdot z} ds = \frac{M}{EI_y} ds$$

$$\Delta dh = \gamma_{xz} ds = \frac{\tau_{xz}}{G} ds = \frac{\kappa T}{GA} ds$$

$$\Delta ds = \varepsilon_x ds = \frac{\sigma_x}{E} ds = \frac{N}{EA} ds$$

- W stanie rzeczywisty przemieszczeń i obciążeń
 - spełniony jest warunek statycznej dopuszczalności,
 - spełniony jest warunek kinematycznej dopuszczalności,
 - zależność naprężeń i odkształceń jest zgodna z założonym prawem fizycznym.
- W stanie wirtualnego obciążenia
 - spełniona musi być jedynie statyczna dopuszczalność stąd:
 - * obciążenia są na tyle małe, że nie zmieniają aktualnego stanu konstrukcji,
 - * obciążenia są niezależne od aktualnego stanu sił i przemieszczeń konstrukcji.
- W stanie wirtualnego przemieszczenia
 - spełniona musi być jedynie kinematyczna dopuszczalność stąd:
 - * przemieszczenia są na tyle małe, że nie zmieniają aktualnego stanu konstrukcji,
 - * przemieszczenia są niezależne od aktualnego stanu sił i przemieszczeń konstrukcji.

- Sformułowanie ZPP przy wirtualnym stanie obciążeń (II-sformułowanie ZPP)
 - Rozważmy dowolny układ prętowy SW lub SN, w którym zadane obciążenie zewnętrzne spowoduje powstanie w każdym przekroju tego układu odpowiedniego stanu odkształceń i naprężeń zależnego od powstałych sił przekrojowych.
 - Następnie na stan rzeczywisty nałożmy **stan wirtualnych obciążeń** (układowi będącemu w równowadze nadaje się dodatkowe obciążenia, które są nieskończenie małe, dowolne, niezależne od istniejących sił i czasu, jedynie statycznie dopuszczalne):



Stan rzeczywisty określony przez :

Przemieszczenia $\Delta_A, \Delta_B, \Delta_C, \Delta_{rD}, \Delta_1, \Delta_2, \Delta_3, \Delta_r$ i odkształcenia $\Delta d\varphi, \Delta dh, \Delta ds$

Stan wirtualny określony przez:

Obciążenie $\bar{P}_1, \bar{P}_2, \bar{P}_3$, reakcje \bar{R} , siły przekrojowe $\bar{M}, \bar{T}, \bar{N}$.

Def.: Praca wirtualnych sił zewnętrznych na odpowiadających im rzeczywistych przemieszczeniach jest równa pracy wirtualnych sił wewnętrznych na odpowiadających im rzeczywistych odkształceniach.

$$\sum_n \bar{P}_n \Delta_n + \sum_m \bar{R}_m \Delta_{r_m} = \int \bar{M} \Delta d\varphi + \int \bar{T} \Delta dh + \int \bar{N} \Delta ds$$

II sformułowanie zasady prac przygotowanych można zastosować do wyznaczenia przemieszczeń.