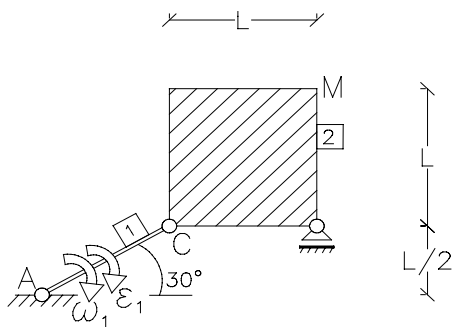


Przykład 3.2. Wyznaczanie prędkości i przyspieszeń łańcucha kinematycznego



rys. 2. A

Prędkość i przyspieszenie kątowe pręta 1 w położeniu przedstawionym na rysunku 2.A wynoszą odpowiednio $\omega_1 = -\omega_o$, $\epsilon_1 = \epsilon_o$

Znaleźć prędkość i przyspieszenie punktu M w danej chwili.

ROZWIĄZANIE

1. Obliczenie prędkości

Obliczenie prędkości przeprowadzone zostanie z wykorzystaniem planu chwilowych środków prędkości.

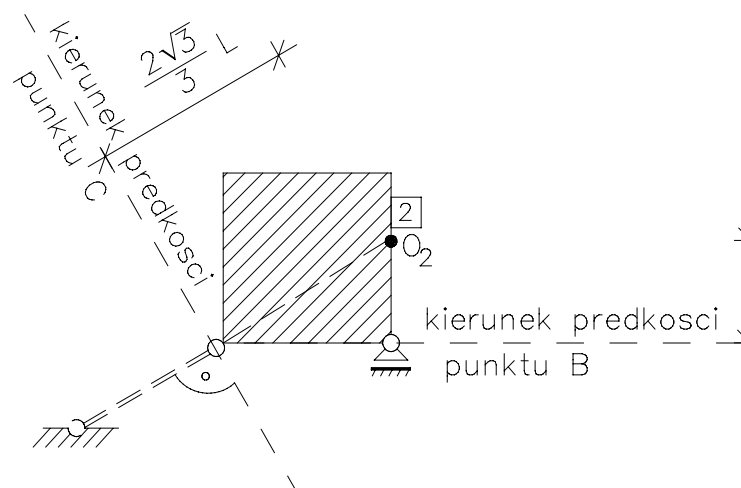
1a) wyznaczenie chwilowych środków prędkości

Tarcza 1

Podparcie przegubowe nieprzesuwne w punkcie A wymusza ruch obrotowy pręta wokół tej podpory , zatem środek obrotu O_1 pokrywa się z punktem A.

Tarcza 2

Traktując przegub C jako punkt tarczy 1 możemy określić kierunek prędkości w tym punkcie. Jest on prostopadły do promienia \vec{r}_{AC} czyli do osi pręta 1. Podparcie przegubowe przesuwne punktu B określa kierunek prędkości tego punktu; tym samym dla tarczy 2 znane są kierunki prędkości dwóch punktów. Pozwala to określić położenie chwilowego środka obrotu O_2 . Znajduje się on na przecięciu prostych prostopadłych do kierunków prędkości w punktach B i C (rys. 2.B.).



rys. 2. B

1b) określenie prędkości kątowych i liniowych

Tarcza 1

Prędkość liniową punktu C określa równanie: $\vec{V}_C = \vec{\omega}_1 \times \vec{r}_{AC}$. Długość wektora prędkości wynosi zatem $V_C = \omega_1 |AC| = \omega_o l$. Zwrot prędkości liniowej punktu C przedstawiony jest na rys. 2.C.

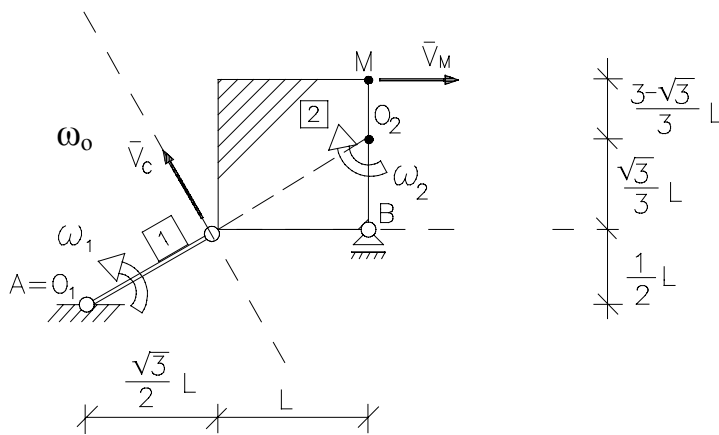
Tarcza 2

Znając prędkość liniową punktu C można określić prędkość kątową tarczy 2. Przedstawiając prędkość tego punktu w ruchu obrotowym wokół chwilowego środka obrotu O_2 mamy

$$\vec{V}_C = \vec{\omega}_2 \times \vec{r}_{O_2C}$$

i stąd możemy obliczyć wartość $\omega_2 = \frac{V_C}{|O_2C|} = \frac{\omega_o l}{\frac{2\sqrt{3}}{3} l} = \frac{\sqrt{3}}{2} \omega_o$.

Zwrot wektora ω_2 przedstawiono symbolicznie na rys.2.C przez podanie kierunku obrotu. Wynika on ze zwrotu prędkości liniowej punktu C.



rys. 2. C

Znając wektor prędkości kątowej $\vec{\omega}_2$ tarczy 2 można znaleźć prędkość liniową dowolnego punktu tej tarczy. Szukana prędkość punktu M wynosi

$$\vec{V}_M = \vec{\omega}_2 \times \vec{r}_{O_2M}$$

i stąd $V_M = \omega_2 |O_2M| = \frac{\sqrt{3}}{2} \omega_o \cdot \frac{3-\sqrt{3}}{3} l = \frac{\sqrt{3}-1}{2} \omega_o l$.

Kierunek i zwrot wektora prędkości przedstawiony jest na rysunku 2.C.

2. Obliczenie przyspieszeń

Rozpatrując ruch tarczy 1 można określić przyspieszenie punktu wspólnego obu tarcz - punktu C.

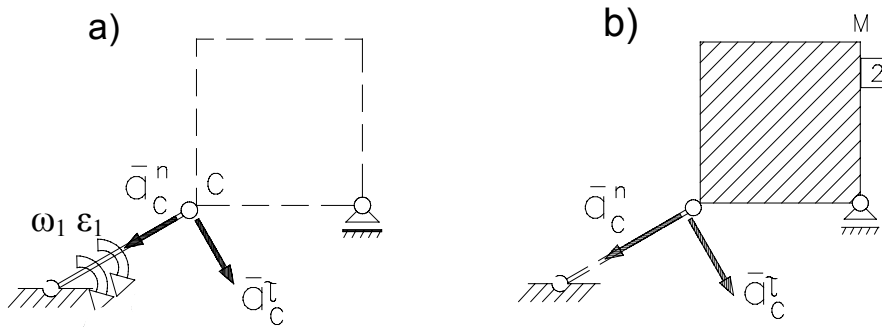
Tarcza 1

Tarcza porusza się ruchem obrotowym wokół stałego punktu A, zatem przyśpieszenie punktu C można przedstawić jako sumę wektorów przyśpieszeń: normalnego i stycznego

$$\bar{a}_C = \bar{a}_C^n + \bar{a}_C^\tau.$$

Wektory przyśpieszeń przedstawione są na rysunku 2.Da, a ich długości wynoszą odpowiednio:

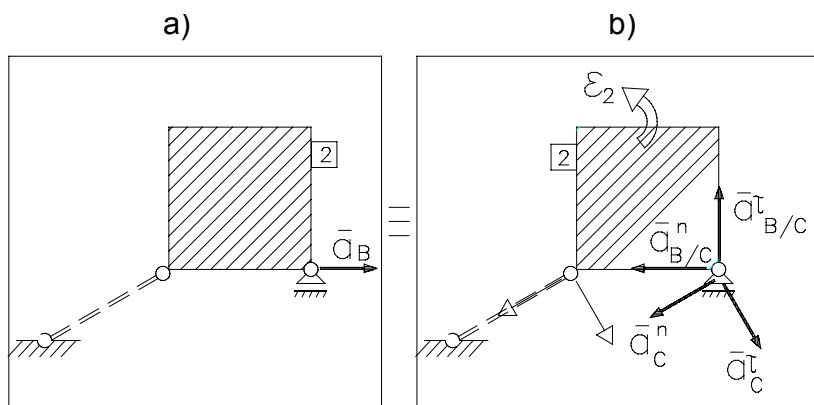
$$a_C^n = \omega_1^2 |AC| = \omega_1^2 l \quad \text{i} \quad a_C^\tau = \varepsilon_1 |AC| = \varepsilon_1 l.$$



rys. 2. D

Tarcza 2

Znane jest już przyśpieszenie punktu C tarczy 2 (rys.2.Db). Aby wyznaczyć przyśpieszenie punktu M w oparciu o twierdzenie o przyśpieszeniach w ruchu płaskim należy znać prędkość kątową i przyśpieszenie kątowe tarczy 2. Prędkość kątową ω_2 została określona przy obliczaniu prędkości punktu M. Do określenia przyśpieszenia kąтового ε_2 wykorzystamy znajomość kierunku wektora przyśpieszenia podpory B. Punkt B porusza się ruchem prostoliniowym i kierunek wektora przyśpieszenia jest poziomy (rys. 2.Fa). Przedstawiając przyśpieszenie punktu B tarczy jako sumę przyśpieszenia punktu C wybranego jako bieguna i przyśpieszenia w ruchu obrotowym wokół bieguna C (rys. 2.Fb) otrzymujemy równanie: $\bar{a}_B = \bar{a}_C + \bar{a}_{B/C}$,



rys. 2. F

a w postaci rozwiniętej

$$\bar{a}_B = \bar{a}_C^n + \bar{a}_C^\tau + \bar{a}_{B/C}^n + \bar{a}_{B/C}^\tau.$$

Aby znaleźć przyspieszenie kątowe ε_2 należy określić wartość przyspieszenia stycznego w ruchu obrotowym wokół bieguna C. Rzutuując równanie na oś pionową otrzymujemy:

$$0 = -a_C^n \cos 60^\circ - a_C^\tau \cos 30^\circ + a_{B/C}^\tau .$$

Po podstawieniu wartości przyspieszeń uzyskujemy $a_{B/C}^\tau = \omega_o^2 l \frac{1}{2} + \varepsilon_o l \frac{\sqrt{3}}{2}$,

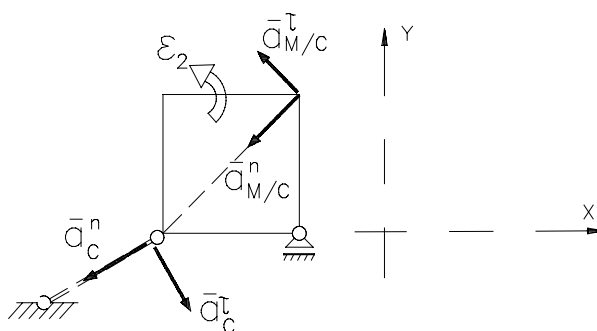
$$\text{a stąd } \varepsilon_2 = \frac{a_{B/C}^\tau}{|BC|} = \frac{1}{2} \omega_o^2 + \varepsilon_o \frac{\sqrt{3}}{2} .$$

Znając prędkość kątową ω_2 i przyspieszenie kątowe ε_2 można określić przyspieszenie dowolnego punktu tarczy 2.

Przyspieszenie punktu M wynosi

$$\bar{a}_M = \bar{a}_C^n + \bar{a}_C^\tau + \bar{a}_{M/C}^n + \bar{a}_{M/C}^\tau .$$

Równanie to ilustruje rys. 2.G.



rys. 2.G

Wartości liczbowe wynoszą:

$$a_{M/C}^n = \omega_2^2 |MC| = \left(\frac{\sqrt{3}}{2} \omega_o \right)^2 \sqrt{2} l = 1.06 \omega_o^2 l ,$$

$$a_{M/C}^\tau = \varepsilon_2 |MC| = \frac{1}{2} \omega_o^2 \sqrt{2} l + \varepsilon_o \frac{\sqrt{6}}{2} l = 0.71 \omega_o^2 l + 1.22 \varepsilon_o l .$$

Rzutując na osie układu xy (rys. 2.G) znajdujemy składowe szukanego przyspieszenia

$$\begin{aligned} a_{Mx} &= -a_C^n \cos 30^\circ + a_C^\tau \cos 60^\circ - a_{M/C}^n \cos 45^\circ - a_{M/C}^\tau \cos 45^\circ = \\ &= -2.12 \omega_o^2 l - 0.37 \varepsilon_o l , \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} a_{My} &= -a_C^n \cos 60^\circ - a_C^\tau \cos 30^\circ - a_{M/C}^n \cos 45^\circ + a_{M/C}^\tau \cos 45^\circ = \\ &= -0.75 \omega_o^2 l . \end{aligned}$$