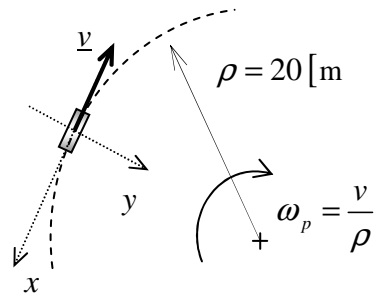


Pörgettyűs elfordulásjelző - megoldás:

1.

$$\omega_r = n \cdot \frac{2 \cdot \pi}{60} = 1146 \cdot \frac{2 \cdot \pi}{60} = 120 \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]$$



2.

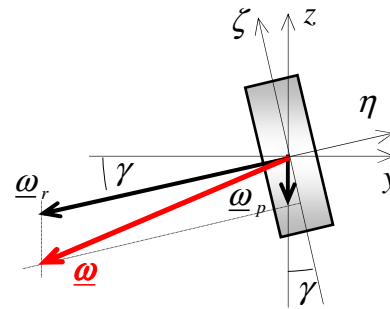
$$v = 720 \left[\frac{\text{km}}{\text{h}} \right] = \frac{720}{3,6} \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right] = 200 \left[\frac{\text{m}}{\text{s}} \right]$$

$$\omega_p = \frac{v}{\rho} = \frac{200}{20} = 10 \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]$$

3.

$$\underline{\omega} = \underline{\omega}_r + \underline{\omega}_p = \begin{bmatrix} 0 \\ -\omega_r \\ 0 \end{bmatrix}_{\xi, \eta, \zeta} + \begin{bmatrix} 0 \\ -\omega_p \cdot \sin \gamma \\ -\omega_p \cdot \cos \gamma \end{bmatrix}_{\xi, \eta, \zeta}$$

$$\underline{\omega} = \begin{bmatrix} 0 \\ -(\omega_r + \omega_p \cdot \sin \gamma) \\ -\omega_p \cdot \cos \gamma \end{bmatrix}_{\xi, \eta, \zeta}$$



4.

$$\underline{\varepsilon} = \underline{\omega}_p \times \underline{\omega} = \begin{bmatrix} 0 \\ -\omega_p \cdot \sin \gamma \\ -\omega_p \cdot \cos \gamma \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ -(\omega_r + \omega_p \cdot \sin \gamma) \\ -\omega_p \cdot \cos \gamma \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\omega_p \cdot \omega_r \cdot \cos \gamma \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}_{\xi, \eta, \zeta}$$

5.

$$\underline{\Pi}_S = \underline{\theta}_S \cdot \underline{\omega} = \begin{bmatrix} \theta_\xi & 0 & 0 \\ 0 & \theta_\eta & 0 \\ 0 & 0 & \theta_\zeta \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ -(\omega_r + \omega_p \cdot \sin \gamma) \\ -\omega_p \cdot \cos \gamma \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ -\theta_\eta \cdot (\omega_r + \omega_p \cdot \sin \gamma) \\ -\theta_\zeta \cdot \omega_p \cdot \cos \gamma \end{bmatrix}_{\xi, \eta, \zeta}$$

6.

$$\theta_\xi = \theta_\zeta = \frac{1}{4} m \cdot R^2 + \frac{1}{12} m \cdot h^2, \quad \theta_\eta = \frac{1}{2} m \cdot R^2$$

η a forgásszimmetrikus rotor szimmetriatengelye

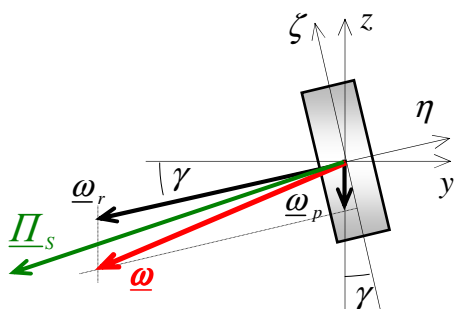
ha $\theta_\xi = \theta_\zeta < \theta_\eta$ akkor a forgórész lapos:

$$\frac{1}{4} m \cdot R^2 + \frac{1}{12} m \cdot h^2 < \frac{1}{2} m \cdot R^2$$

$$\frac{1}{12} m \cdot h^2 < \frac{1}{4} m \cdot R^2$$

$$h^2 < 3 \cdot R^2$$

$$h < \sqrt{3} \cdot R \quad \text{esetén lapos a forgórész}$$



A forgórész lapos $\rightarrow \theta_\xi < \theta_\eta \Rightarrow$ 5. miatt a $\underline{\Pi}_S$ perdületvektor $\underline{\omega}$ és $\underline{\omega}_r$ közé esik az y, z - vagy ami ugyanaz, az η, ζ - síkban.

7.

$$\dot{\underline{\Pi}}_S = \underline{M}_S$$

$$\dot{\underline{\Pi}}_S = \underline{\theta}_S \cdot \underline{\varepsilon} + \underline{\omega} \times \underline{\Pi}_S$$

$$\underline{\theta}_S \cdot \underline{\varepsilon} = \begin{bmatrix} \theta_\xi & 0 & 0 \\ 0 & \theta_\eta & 0 \\ 0 & 0 & \theta_\zeta \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} -\omega_r \cdot \omega_p \cdot \cos \gamma \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\theta_\xi \cdot \omega_r \cdot \omega_p \cdot \cos \gamma \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\omega} \times \underline{\Pi}_S = \begin{bmatrix} 0 \\ -(\omega_r + \omega_p \cdot \sin \gamma) \\ -\omega_p \cdot \cos \gamma \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ -\theta_\eta \cdot (\omega_r + \omega_p \cdot \sin \gamma) \\ -\theta_\zeta \cdot \omega_p \cdot \cos \gamma \end{bmatrix} =$$

$$= \begin{bmatrix} (\theta_\zeta - \theta_\eta) \cdot \omega_p^2 \cdot \cos \gamma \cdot \sin \gamma + (\theta_\xi - \theta_\eta) \cdot \omega_p \cdot \omega_r \cdot \cos \gamma \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}_{\xi, \eta, \zeta}$$

$$\dot{\underline{\Pi}}_S = \underline{\theta}_S \cdot \underline{\varepsilon} + \underline{\omega} \times \underline{\Pi}_S = \begin{bmatrix} (\theta_\zeta - \theta_\eta) \cdot \omega_p^2 \cdot \cos \gamma \cdot \sin \gamma - \theta_\eta \cdot \omega_p \cdot \omega_r \cdot \cos \gamma \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}_{\xi, \eta, \zeta}$$

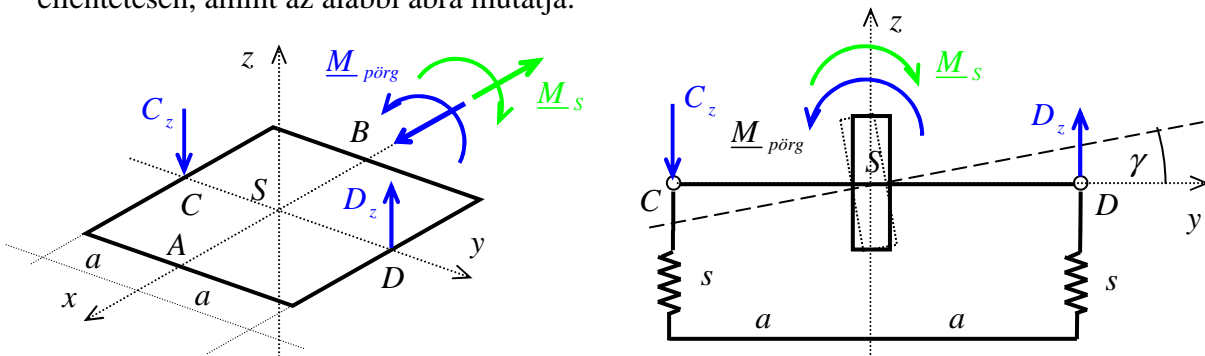
A forgásszimmetria miatt $\theta_\xi = \theta_\zeta$, ezért esnek ki a fenti egyenletben.

$\dot{\underline{\Pi}}_S = \underline{M}_S$, a rotorra ható erők nyomatékának összege.

A pörgettyűhatás nyomatéka ennek (-1) -szerese, ami Newton 3. axiómája miatt (kölsönhatás a rotor CD tengelye és a keret C és D pontja között) a rotor hatása a keretre C -nél és D -nél:

$$\underline{M}_{pörg} = -\underline{M}_S = \begin{bmatrix} -(\theta_\zeta - \theta_\eta) \cdot \omega_p^2 \cdot \cos \gamma \cdot \sin \gamma + \theta_\eta \cdot \omega_p \cdot \omega_r \cdot \cos \gamma \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}_{\xi, \eta, \zeta}$$

Mivel a rotor lapos ($\theta_\zeta < \theta_\eta$), a pörgettyűhatás nyomatékának az egyetlen nem nulla koordinátája pozitív, vagyis $\underline{M}_{pörg}$ az $x = \xi$ tengely pozitív iránya felé néz, vagyis a jármű haladási irányával ellentétesen, amint az alábbi ábra mutatja:



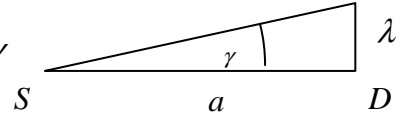
Ebből meg lehet határozni, hogy merre fordul el a keret. E szerint a C -nél levő rugó összenyomódik, a D -nél levő pedig megnyúlik.

8.

$C_z = D_z$ erőpár terheli a keretet. Nyomatéka: $M_{CD} = 2 \cdot a \cdot C_z$.

$$\left. \begin{array}{l} M_{CD} = -M_S \\ M_{pörg} = -M_S \end{array} \right\} -(\theta_\zeta - \theta_\eta) \cdot \omega_p^2 \cdot \cos \gamma \cdot \sin \gamma + \theta_\eta \cdot \omega_p \cdot \omega_r \cdot \cos \gamma = 2 \cdot a \cdot C_z$$

A rugóerő: $C_z = s \cdot \lambda = s \cdot a \cdot \tan \gamma$ $\tan \gamma = \frac{\lambda}{a} \rightarrow \lambda = a \cdot \tan \gamma$



$$\theta_\eta = \frac{1}{2} m \cdot R^2 = \frac{1}{2} \cdot 12 \cdot 0,1^2 = 0,06 \text{ [kgm}^2\text{]}$$

$$\theta_\zeta = \theta_\xi = \frac{1}{4} m \cdot R^2 + \frac{1}{12} m \cdot h^2 = \frac{1}{4} \cdot 12 \cdot 0,1^2 + \frac{1}{12} \cdot 12 \cdot 0,05^2 = 0,0325 \text{ [kgm}^2\text{]}$$

$$-(\theta_\zeta - \theta_\eta) \cdot \omega_p^2 \cdot \cos \gamma \cdot \sin \gamma + \theta_\eta \cdot \omega_p \cdot \omega_r \cdot \cos \gamma = 2 \cdot a \cdot s \cdot a \cdot \tan \gamma \rightarrow \gamma = 0,0897 \text{ [rad]}$$

$\gamma = 5,1^\circ$ a berajzolt irányban.

9.

$$M_{pörg} = -(\theta_\zeta - \theta_\eta) \cdot \omega_p^2 \cdot \cos \gamma \cdot \sin \gamma + \theta_\eta \cdot \omega_p \cdot \omega_r \cdot \cos \gamma = 71,95 \text{ [Nm]}$$

$$M_{pörg} = M_{CD} = 2 \cdot a \cdot C_z$$

$$C_z = \frac{M_{pörg}}{2 \cdot a} = \frac{71,95}{2 \cdot 0,2} = 179,89 \text{ [N]} \quad \downarrow$$

$$D_z = 179,89 \text{ [N]} \quad \uparrow$$

11.

Az ún. mérnöki közelítéssel számítva a perdületderiváltat:

$$\dot{\underline{I}}_S = \underline{\omega}_p \times (\underline{\theta}_S \cdot \underline{\omega}_r)$$

$$\underline{\theta}_S \cdot \underline{\omega}_r = \begin{bmatrix} \theta_\xi & 0 & 0 \\ 0 & \theta_\eta & 0 \\ 0 & 0 & \theta_\zeta \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ -\omega_r \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ -\theta_\eta \cdot \omega_r \\ 0 \end{bmatrix}_{\xi, \eta, \zeta}$$

$$\underline{\omega}_p \times \underline{\theta}_S \cdot \underline{\omega}_r = \begin{bmatrix} 0 \\ -\omega_p \cdot \sin \gamma \\ -\omega_p \cdot \cos \gamma \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} 0 \\ -\theta_\eta \cdot \omega_r \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\theta_\eta \cdot \omega_p \cdot \omega_r \cdot \cos \gamma \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}_{\xi, \eta, \zeta}$$

$$2 \cdot a^2 \cdot s \cdot \tan \gamma = \theta_\eta \cdot \omega_p \cdot \omega_r \cdot \cos \gamma \rightarrow \gamma = 0,0894$$

Gyakorlatilag ugyanazt az eredményt kaptuk, mint az előbb.

Általában is igaz, hogy ha

- a test forgásszimmetrikus,
- nincs nutáció,
- a precessziós és a rotációs szögsebesség nagysága állandó,
- a precesszió és a nutáció merőlegesek egymásra,

akkor

- a mérnöki közelítéssel számított perdületderivált is pontos.

A példában a precesszió és a rotáció olyan kis mértékben tér el a derékszögtől, hogy a kétféleképpen számított eredmény közötti különbség gyakorlatilag elhanyagolható. Jól látszik ez a pörgettyűhatás nyomatéka (illetve a perdületderivált) egyetlen nem nulla koordinátájának a képletében:

$\cos \gamma \approx 1, \sin \gamma \approx 0$ miatt

$$-(\theta_\zeta - \theta_\eta) \cdot \omega_p^2 \cdot \cos \gamma \cdot \sin \gamma + \theta_\eta \cdot \omega_p \cdot \omega_r \cdot \cos \gamma \approx \theta_\eta \cdot \omega_p \cdot \omega_r \cdot \cos \gamma$$

Megjegyzés:

úgy is eljárhattunk volna, hogy a rugókat kihagyva, mereven ágyazott keretet képzelve kiszámítjuk a keretet C -nél és D -nél terhelő erőket, majd az erőkből meghatározzuk a rugók megnyúlását, abból pedig a keret elfordulásának a szögét. Ezt persze csak akkor lehet megtenni, ha tudjuk előre, hogy a keret elfordulása tényleg kicsi, annyira kicsi, hogy a $\cos \gamma \approx 1, \sin \gamma \approx 0$ közelítés megengedhető.

12.

Hogy a kanyarodási ív állandó, azt jelenti, hogy a keret AB körüli elfordulási szöge, γ , állandó. Ugyanezt jelenti az a megszorítás is, hogy a keret nem végez torziós rezgéseket AB körül. A keret elfordulási szögének, γ -nak az időbeli változása a nutációt jelenti. A mondott feltételek tehát azt jelentik, hogy a nutációs szögsebesség nulla.

Ha a nutációs szögsebesség nem lenne nulla, akkor a fent ismertetett módon nem lehetne megoldani a feladatot, hiszen a szögsebességnek lenne egy harmadik komponense, és a szöggyorsulás meghatározása is bonyolultabb lenne.

Az olyan feladatok, amelyekben nutációt is végez a pörgettyűtest, meghaladják a **Dinamika** c. tárgy kereteit. Jóval több időt igényel, mint amennyi a tárgyban rendelkezésre áll, valamint mélyebb és szélesebb matematikai háttér szükséges hozzá.