

## Mechanika i STW: Drugie kolokwium

**Zadanie 1 (4 pkt.)** Cztery punkty materialne o jednakowych masach  $m$  mają współrzędne zadane wektorami:

$$\mathbf{r}^{(1)} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{4}{3} \end{pmatrix}, \quad \mathbf{r}^{(2)} = \begin{pmatrix} \frac{2\sqrt{2}}{3} \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}, \quad \mathbf{r}^{(3)} = \begin{pmatrix} -\frac{\sqrt{2}}{3} \\ \sqrt{\frac{2}{3}} \\ 0 \end{pmatrix}, \quad \mathbf{r}^{(4)} = \begin{pmatrix} -\frac{\sqrt{2}}{3} \\ -\sqrt{\frac{2}{3}} \\ 0 \end{pmatrix}$$

- a) Znaleźć wektor  $\mathbf{r}^{(CM)}$  środka masy układu oraz położenia mas w układzie współrzędnych związanym ze środkiem masy  $\mathbf{r}'^{(i)}$  dane przez:

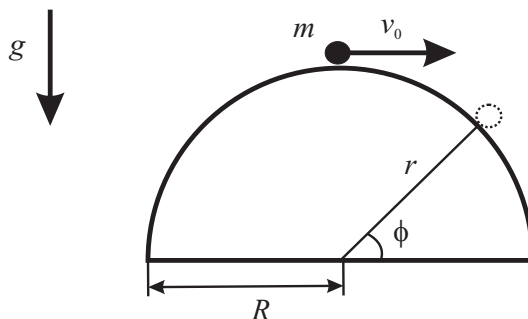
$$\mathbf{r}^{(CM)} = \frac{\sum_i m_i \mathbf{r}^{(i)}}{\sum_i m_i}, \quad \mathbf{r}'^{(i)} = \mathbf{r}^{(i)} - \mathbf{r}^{(CM)}.$$

- b) Obliczyć elementy tensora momentu bezwładności w układzie związanym ze środkiem masy, dane przez:

$$I_{kl}^{(CM)} = \sum_i m_i [(\mathbf{r}'^{(i)})^2 \delta_{kl} - r'_k{}^{(i)} r'_l{}^{(i)}]$$

- c) Ile wynosi moment bezwładności układu względem osi położonej w płaszczyźnie  $z = 0$  oryginalnego układu współrzędnych i nachylonej pod kątem  $\alpha$  względem osi  $x$ ?

**Zadanie 2 (8 pkt.)** Na szczycie leżącego poziomo nieruchomego półwalca o promieniu  $R$ , umieszczonego w jednorodnym polu grawitacyjnym o pionowym przyspieszeniu ziemskim  $g$  znajduje się punkt materialny o masie  $m$ , poruszający się w płaszczyźnie prostopadłej do osi półwalca. Punkt ma początkowo nadaną prędkość  $v_0$  styczną do powierzchni półwalca.



- a) W biegunowym układzie współrzędnych  $(r, \phi)$  związanym z walcem napisać równanie więzów  $f(r, \phi) = 0$  obowiązujące, gdy punkt pozostaje na powierzchni walca.  
 b) Podać równanie ruchu dla radialnej i transwersalnej składowej przyspieszenia, danych przez

$$a_r = \ddot{r} - r\dot{\phi}^2, \quad a_\phi = r\ddot{\phi} + 2\dot{r}\dot{\phi}$$

z uwzględnieniem siły reakcji więzów  $\mathbf{F}_R = \lambda \nabla f$ , gdzie  $\lambda$  jest mnożnikiem Lagrange'a.

*Wskazówka:* w biegunowym układzie współrzędnych  $\nabla = \left( \frac{\partial}{\partial r}, \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \phi} \right)$ .

- c) Pokazać, że całkowita energia punktu materialnego pozostającego na powierzchni walca, dana wzorem

$$E = \frac{1}{2} m R^2 \dot{\phi}^2 + mg \sin \phi$$

jest zachowana w czasie, różniczkując po czasie powyższe wyrażenie i korzystając z równań ruchu.

- d) Wykorzystując zachowanie energii znaleźć kąt, dla którego punkt materialny oderwie się od powierzchni walca, odpowiadający zerowaniu się siły reakcji więzów. Ile wynosi wartość tego kąta dla  $v_0 \rightarrow 0$ ?

**Zadanie 3 (10 pkt.)** Klocek o masie  $M$ , przymocowany do sprężyny o stałej sprężystości  $k$  i zerowej długości swobodnej, może poruszać się w ustalonym poziomym kierunku. Do klocka przymocowana jest na nieważkim pręcie o długości  $l$  masa  $m$ , która może wahać się w pionowej płaszczyźnie zawierającej kierunek ruchu klocka. Całość umieszczona jest w jednorodnym polu grawitacyjnym scharakteryzowanym przyspieszeniem  $g$ .

- a) Używając współrzędnych uogólnionych wychylenia klocka z położenia równowagi  $x$  i kąta  $\alpha$  odchylenia pręta od pionu napisać lagranżjan układu będący różnicą energii kinetycznej i potencjalnej. Znaleźć położenie równowagi trwałej układu. Dokonać przybliżenia małych drgań, tak by lagranżjan zawierał wyrażenia co najwyżej kwadratowe we współrzędnych i prędkościach uogólnionych.
- b) Wypisać równania Lagrange'a drugiego rodzaju mające ogólną postać

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} - \frac{\partial L}{\partial q_i} = 0$$

a następnie znaleźć jawne wyrażenia na przyspieszenia  $\ddot{x}$  oraz  $\ddot{\alpha}$ .

- c) Znaleźć drgania własne (częstości własne i wektory własne) układu zakładając rozwiązanie w postaci

$$\begin{pmatrix} x(t) \\ \alpha(t) \end{pmatrix} = e^{i\omega t} \begin{pmatrix} A_1 l \\ A_2 \end{pmatrix}$$

*Uwaga:* zapisanie amplitudy drgań zmiennej  $x(t)$  w postaci  $A_1 l$ , gdzie  $l$  jest długością pręta upraszcza postać ostatecznych wzorów.

- d) Jakie są częstości własne drgań układu, gdy stosunek mas  $m/M$  dąży do zera? Dla tego przypadku granicznego znaleźć amplitudy drgań  $A_1$  oraz  $A_2$  w sytuacji, gdy  $k/M \neq g/l$ .

**Zadanie 4 (8 pkt.)** Koralek o masie  $m$  porusza się po okręgu o promieniu  $R$ , którego jedna ze średnic jest równoległa do ziemskiego pola ciężenia  $\mathbf{g}$ . Dodatkowo okrąg ten obraca się wokół tejże średnicy z prędkością kątową  $\omega$ . Posługując się równaniami Lagrange'a IIgo rodzaju napisać równanie ruchu koralika. Znaleźć jego położenia równowagi i przedyskutować ich charakter (położenie równowagi trwałej lub nietrwałej) w zależności od wartości prędkości kątowej  $\omega$ . W przypadku położenia równowagi trwałej znaleźć częstości małych drgań koralika wokół niego.

## Mechanika i STW: Drugie kolokwium

### Zadanie 1.

a)

$$\mathbf{r}^{(CM)} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{1}{3} \end{pmatrix}, \quad \mathbf{r}'^{(1)} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix}, \quad \mathbf{r}'^{(2)} = \begin{pmatrix} \frac{2\sqrt{2}}{3} \\ 0 \\ -\frac{1}{3} \end{pmatrix}, \quad \mathbf{r}'^{(2)} = \begin{pmatrix} -\frac{\sqrt{2}}{3} \\ \sqrt{\frac{2}{3}} \\ -\frac{1}{3} \end{pmatrix}, \quad \mathbf{r}'^{(2)} = \begin{pmatrix} -\frac{\sqrt{2}}{3} \\ -\sqrt{\frac{2}{3}} \\ -\frac{1}{3} \end{pmatrix}$$

b)

$$I^{(CM)} = \frac{8m}{3} \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

c) Moment bezwładności względem dowolnej osi przechodzącej przez środek masy układu wynosi  $\frac{8m}{3}$ .  
Zatem z twierdzenia Steinera:

$$I = \frac{8m}{3} + 4m \left(\frac{1}{3}\right)^2 = \frac{28}{9}m$$

### Zadanie 2.

a)  $f(r, \phi) = r - R$ .

b)  $\mathbf{F}_R = \lambda \nabla f = \lambda \mathbf{e}_r$ . Stąd:

$$ma_r = -mg \sin \phi + \lambda, \quad ma_\phi = -mg \cos \phi.$$

c) Na powierzchni walca  $a_\phi = R\ddot{\phi}$ . Różniczkując  $E$  dostajemy:

$$\frac{dE}{dt} = mR^2 \dot{\phi} \ddot{\phi} + mgR \dot{\phi} \cos \phi = R \dot{\phi} (mR \ddot{\phi} + mg \cos \phi) \quad (1)$$

a wielkość w nawiasie znika dzięki równaniu ruchu dla  $a_\phi$ .

d) Z równania ruchu dla współrzędnej radialnej mamy:  $-mR\dot{\phi}^2 = -mg \sin \phi + \lambda$ . Ale  $m\dot{\phi}^2 = 2(E - mgR \sin \phi)/R^2$ , więc warunek na znikanie siły reakcji więzów  $\lambda = 0$  daje:  $3mgR \sin \phi = 2E$ .  
Ponieważ początkowo  $E = mv_0^2/2 + mgR$  ostatecznie otrzymujemy:

$$\sin \phi = \frac{v_0^2}{3gR} + \frac{2}{3}.$$

Dla  $v_0 \rightarrow 0$  kąt oderwania  $\phi = \arcsin \frac{2}{3}$ .

### Zadanie 3.

a) Pełny lagranżjan:

$$L = \frac{1}{2}(M + m)\dot{x}^2 + ml\dot{x}\dot{\alpha} \cos \alpha + \frac{1}{2}ml^2\dot{\alpha}^2 - \frac{1}{2}kx^2 + mgl \cos \alpha.$$

Położenie równowagi  $x = \alpha = 0$ . W przybliżeniu małych drgań:

$$L = \frac{1}{2}(m + M)\dot{x}^2 + ml\dot{x}\dot{\alpha} + \frac{1}{2}ml^2\dot{\alpha}^2 - \frac{1}{2}kx^2 + mgl \left(1 - \frac{1}{2}\alpha^2\right).$$

b) Równania Lagrange'a:

$$(M + m)\ddot{x} + ml\ddot{\alpha} + kx = 0, \quad ml^2\ddot{\alpha} + ml\ddot{x} + mgl\alpha = 0.$$

Przyspieszenia:

$$\ddot{x} = -\frac{k}{M}x + \frac{m}{M}g\alpha, \quad \ddot{\alpha} = -\left(1 + \frac{m}{M}\right)\frac{g}{l}\alpha + \frac{k}{Ml}x$$

c) Wprowadźmy oznaczenia:  $\omega_s = \sqrt{k/M}$ ,  $\omega_g = \sqrt{g/l}$ ,  $\mu = m/M$ . Założenie rozwiązania jak w treści zadania daje równanie macierzowe:

$$\begin{pmatrix} \omega^2 - \omega_s^2 & \mu\omega_g^2 \\ \omega_s^2 & \omega^2 - (1 + \mu)\omega_g^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \end{pmatrix} = 0.$$

Z warunku zerowania wyznacznika otrzymujemy:

$$\omega^2 = \frac{1}{2} \left( \omega_s^2 + (1 + \mu)\omega_g^2 \pm \sqrt{[\omega_s^2 + (1 + \mu)\omega_g^2]^2 - 4\omega_s^2\omega_g^2} \right)$$

Łatwo widać, że w granicy  $\mu \rightarrow 0$  częstotści własne są dane po prostu przez  $\omega_s$  oraz  $\omega_g$ . Znormalizowane wektory własne odpowiadające tym częstotściom można wybrać jako:

$$\frac{1}{\sqrt{(\omega_s^2 - \omega_g^2)^2 + \omega_s^4}} \begin{pmatrix} \omega_s^2 - \omega_g^2 \\ -\omega_s^2 \end{pmatrix} \quad \text{oraz} \quad \begin{pmatrix} 0 \\ 1 \end{pmatrix}.$$

### Rozwiązanie zadania 4 z kolokwium

W układzie inercjalnym, którego osią  $z$  jest oś wokół której wiruje obręcz, a osie  $x$  i  $y$  są prostopadłe do kierunku pola ciężenia  $\mathbf{g}$  wygodnie jest wprowadzić współrzędne sferyczne  $(r, \theta, \varphi)$ . Położenie koralika na obręczy jest wtedy zadane przez podanie kąta  $\theta$  (czyli rozwiązaniem problemu ruchu jest podanie  $\theta(t)$ , bo kąt  $\varphi$  zmienia się w zadany sposób, tj.  $\varphi(t) = \varphi_0 + \omega t$ . Prędkość koralika w układzie inercjalnym ma dwie składowe

$$\begin{aligned}v_\theta &= R\dot{\theta} \\v_\varphi &= R\omega \sin \theta ,\end{aligned}$$

(promień okręgu po którym koralik okrąży oś obrotu obręczy przy ustalonym kącie  $\theta$  wynosi  $R \sin \theta$ ). Lagrangian układu ma więc postać

$$L = \frac{1}{2}mR^2(\dot{\theta}^2 + \omega^2 \sin^2 \theta) - mgR \cos \theta .$$

Daje on równanie ruchu

$$mR^2 \frac{d^2}{dt^2} \theta = mgR \sin \theta + mR^2 \omega^2 \sin \theta \cos \theta .$$

W przybliżeniu małych drgań rozwijamy prawą stronę w szereg Taylora wokół takiego punktu  $\theta_0$ , dla którego prawa strona równania ruchu równa się zeru:

$$\left( \frac{g}{R} + \omega^2 \cos \theta_0 \right) \sin \theta_0 = 0 .$$

Warunek ten ma rozwiązania  $\theta_0 = 0$ ,  $\theta_0 = \pi$  oraz

$$\cos \theta_0 = -\frac{g}{R\omega^2} , \quad \text{gdzie } g < R\omega^2 .$$

Powstawanie tego trzeciego położenia równowagi można zrozumieć porównując dla dowolnego położenia  $\theta$  koralika rzuty siły ciężkości  $mg$  (skierowanej pionowo w dół) i siły odśrodkowej  $m\omega^2 R \sin \theta$  skierowanej poziomo (w kierunku od osi obręczy) na prostą styczną do obręczy w punkcie scharakteryzowanym kątem  $\theta$ : rzut pierwszej z tych sił wynosi  $mg \sin \theta$ , a drugiej  $m\omega^2 R \sin \theta \cos \theta$  i są one skierowane przeciwnie (składowe tych sił na kierunek normalny do obręczy są równoważone przez siłę reakcji obręczy). Widać, że przy odpowiednio dużej prędkości kątowej  $\omega$  możliwe jest wzajemne równoważenie się tych sił (ich nierównoważenie powoduje właśnie ruch koralika po obręczy).

Trwałość tych położen równowagi ustalamy sprawdzając znak wyrazu liniowego w odchyleniu  $\theta - \theta_0$  w prawej stronie równania ruchu:

$$\frac{d^2}{dt^2} (\theta - \theta_0) = 0 + \left[ \left( \frac{g}{R} + \omega^2 \cos \theta_0 \right) \cos \theta_0 - \omega^2 \sin^2 \theta_0 \right] (\theta - \theta_0) + \dots$$

Dla  $\theta_0 = 0$  wyraz w nawiasie kwadratowym jest dodatni - małe wychylenie spowoduje dalsze narastanie wychylenia zgodnie z równaniem

$$\frac{d^2}{dt^2} \theta = \left( \frac{g}{R} + \omega^2 \right) \theta .$$

$\theta_0 = 0$  odpowiada oczywiście położeniu koralika na samej górze obręczy: Po wychyleniu w z tego położenia koralik będzie "ściągany" zarówno przez siłę ciężkości jak i siłę odśrodkową (co łatwo zobaczyć rysując sobie te siły).

Dla  $\theta_0 = \pi$ , czyli dla położenia koralika na samym "dnie" obręczy<sup>1</sup> mamy równanie

$$\frac{d^2}{dt^2} (\theta - \pi) = - \left( \frac{g}{R} - \omega^2 \right) (\theta - \pi) + \dots$$

Dopóki  $g > R\omega^2$ , tj. dopóki szybkość wirowania obręczy nie jest zbyt duża, położenie  $\theta_0 = \pi$  jest trwałe. Częstość  $\Omega$  małych drgań wokół tego położenia wynosi oczywiście

$$\Omega = \sqrt{\frac{g}{R} - \omega^2} ,$$

Bo rozwiązanie równania ruchu ma postać

$$\theta(t) = \pi + A \cos(\Omega t) + B \sin(\Omega t) ,$$

( $A$  i  $B$  są dowolnymi stałymi zależnymi od warunków początkowych).

Wreszcie, gdy  $g < R\omega^2$ , trwałym staje się położenie równowagi z  $\cos \theta_0 = -g/R\omega^2$  (a położenie  $\theta = \pi$  staje się wtedy nietrwale)

$$\begin{aligned} \frac{d^2}{dt^2} (\theta - \theta_0) &= \left[ \frac{g}{R} \cos \theta_0 - 2\omega^2 \cos \theta_0 - \omega^2 \right] (\theta - \theta_0) \\ &= -\omega^2 \left[ 1 - \left( \frac{g}{R\omega^2} \right)^2 \right] (\theta - \theta_0) , \end{aligned}$$

Rozwiązanie jest postaci takiej jak wyżej z  $\pi \rightarrow \arccos(-g/R\omega^2)$  i częstością  $\Omega$  równą

$$\Omega = \omega \sqrt{1 - \left( \frac{g}{R\omega^2} \right)^2} .$$

---

<sup>1</sup>Oczywiście realistycznie położenia  $\theta_0 = 0, \pi$  nie dają się zrealizować, przynajmniej w prostym mechanicznym modelu takiego układu: oś musi przecież którąś przechodzić!