

Równania Lagrange'a II rodzaju

Korzyści wynikające ze sformułowania równań ruchu przy wykorzystaniu równań Lagrange'a II rodzaju

- 1) Równania Lagrange'a II rodzaju stwarzają możliwość łatwego sformułowania równań ruchu dla pojedynczego punktu materialnego i układu punktów materialnych przy wykorzystaniu do opisu położenia punktów materialnych tzw. współrzędnych uogólnionych, które można wybrać na wiele sposobów. Umiejętny ich dobór niekiedy decyduje o możliwości łatwego rozwiązania równań ruchu. Gdy można za te współrzędne przyjąć współrzędne w układzie krzywoliniowym do sformułowania równań ruchu nie jest konieczna znajomość rozkładu wektora przyspieszenia na składowe w układzie krzywoliniowym. Najłatwiej jest sformułować równania ruchu w przypadku gdy wszystkie działające siły są potencjalne.
- 2) W przypadku analizy punktu materialnego lub układu takich punktów na ruch których nałożone są więzy równania ruchu wynikające z równań Lagrange'a II rodzaju rozwiązuje się bez konieczności uwzględnienia warunków wynikających z równań więzów. Ponadto nie zawierają one sił reakcji.

Poszukiwanie równań Lagrange'a II rodzaju

Rozważamy ogólny przypadek układu złożonego z n punktów materialnych, na który nałożono p więzów holonomicznych dwustronnych. W przypadku ruchu punktów w przestrzeni trójwymiarowej układ jest reprezentowany w $3n$ przestrzeni konfiguracyjnej przez punkt obraz, którego położenie dane jest wektorem $3n$ -wymiarowym $x = (x_1, x_2, \dots, x_{3n})$ a równania więzów można zapisać w postaci równań $f_k(x, t) = 0$ gdzie $k = 1, \dots, p$

Współrzędne uogólnione - zmienne niezależne takie że każdemu zespołowi ich wartości odpowiada jednoznacznie pewne położenie układu zgodne z więzami. Ilość współrzędnych uogólnionych jest równa ilości stopni swobody f (dla ruchu n punktów w przestrzeni 3DIM na który nałożono p więzów $f = 3n - p$)

$$x_j = x_j(q_1, q_2, \dots, q_f, t) = x_j(q, t), \quad j = 1, 2, \dots, 3n$$

$$q = (q_1, q_2, \dots, q_f), \quad f = 3n - p$$

Współrzędne kartezjańskie są jednoznacznie funkcjami współrzędnych uogólnionych

$$f_k(x(q, t), t) \equiv 0 \Rightarrow \frac{\partial f_k}{\partial q_l} = 0 \quad \begin{array}{l} k = 1, 2, \dots, p \\ l = 1, 2, \dots, f \end{array}$$

Po wstawieniu relacji wiążących współrzędne kartezjańskie z uogólnionymi do równań więzów, równania te muszą stać się tożsamościami czyli być spełnione dla dowolnych wartości współrzędnych uogólnionych. Równania więzów nie ograniczają wartości przyjmowanych przez te współrzędne

Przykład -cząstka o masie m poruszająca się po powierzchni kuli o środku w początku układu współrzędnych i promieniu R

Równanie więzów we współrzędnych kartezjańskich

$$f = x^2 + y^2 + z^2 - R^2 = 0$$

Ruch po powierzchni \Rightarrow liczba stopni swobody $f=2$

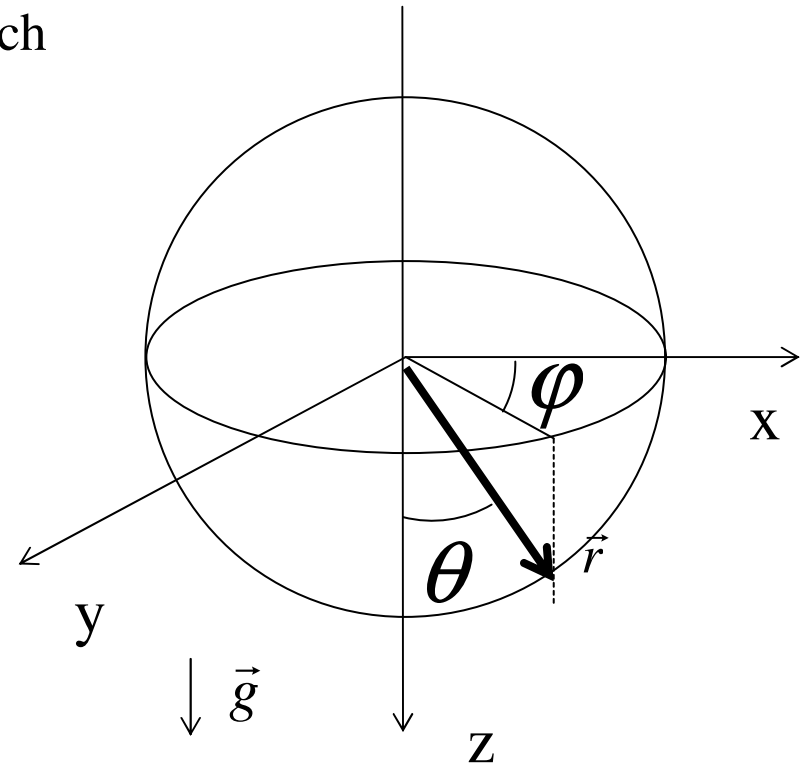
Za współrzędne uogólnione można przyjąć 2 z 3 współrzędnych w sferycznym układzie

współrzędnych a mianowicie kąt biegunowy θ i azymutalny φ . Związek współrzędnych w układzie kartezjańskim ze współrzędnymi uogólnionymi

$$x = R \sin \theta \cos \varphi \quad 0 \leq \theta \leq \pi$$

$$y = R \sin \theta \sin \varphi$$

$$z = R \cos \theta \quad 0 \leq \varphi < 2\pi$$



Można łatwo pokazać iż równanie więzów jest spełnione tożsamościowo dla dowolnych wartości współrzędnych uogólnionych z zakresu ich zmienności i współrzędne te jednoznacznie określają położenie punktu na powierzchni kuli

$$f = x^2 + y^2 + z^2 - R^2 = R^2 \sin^2 \theta \cos^2 \varphi + R^2 \sin^2 \theta \sin^2 \varphi + R^2 \cos^2 \theta - R^2 = R^2 \sin^2 \theta (\cos^2 \varphi + \sin^2 \varphi) + R^2 \cos^2 \theta - R^2 = R^2 (\sin^2 \theta + \cos^2 \theta) - R^2 = R^2 - R^2 \equiv 0$$

Przykład –układ złożony z 2 ciał (punktów materialnych) poruszających się w przestrzeni trójwymiarowej na ruch których nie nałożono żadnych więzów

Liczba stopni swobody $f=n*3-p=2*3-0=6$

Za współrzędne uogólnione można przyjąć składowe wektorów wodzących \vec{r}_1, \vec{r}_2 obu ciał w dowolnym inercjalnym układzie współrzędnych czyli np. wielkości

$$x_1, y_1, z_1, x_2, y_2, z_2 \quad \text{gdzie} \quad \vec{r}_1 = x_1 \vec{i} + y_1 \vec{j} + z_1 \vec{k}, \quad \vec{r}_2 = x_2 \vec{i} + y_2 \vec{j} + z_2 \vec{k}$$

ale także składowe $x_M, y_M, z_M, x_\mu, y_\mu, z_\mu$

wektorów
$$\vec{R} = \frac{m_1 \vec{r}_1 + m_2 \vec{r}_2}{m_1 + m_2} = x_M \vec{i} + y_M \vec{j} + z_M \vec{k}, \quad \vec{r} = \vec{r}_2 - \vec{r}_1 = x_\mu \vec{i} + y_\mu \vec{j} + z_\mu \vec{k}$$

\vec{R} -wektor określający położenie środka masy

Ponieważ
$$\vec{r}_1 = \vec{R} - \frac{m_2}{m_1 + m_2} \vec{r} \quad \vec{r}_2 = \vec{R} + \frac{m_1}{m_1 + m_2} \vec{r} \quad \text{to zachodzi np.}$$
$$x_1 = x_M - \frac{m_2}{m_1 + m_2} x_\mu \quad x_2 = x_M + \frac{m_1}{m_1 + m_2} x_\mu$$

Wybór współrzędnych uogólnionych zarówno dla układu punktów materialnych jak i pojedynczego punktu można dokonać na wiele sposobów . Dla pojedynczego punktu materialnego na który nie nałożono więzów współrzędnymi uogólnionymi mogą być wszystkie współrzędne w dowolnym krzywoliniowym lub kartezyjańskim układzie współrzędnych.

Wyprowadzenie użytecznych relacji

$$x_j = x_j(q_1, \dots, q_f, t) = x_j(q, t) \rightarrow \dot{x}_j = \sum_{k=1}^f \frac{\partial x_j}{\partial q_k} \dot{q}_k + \frac{\partial x_j}{\partial t} \rightarrow$$

$$\rightarrow \frac{\partial \dot{x}_j}{\partial q_l} = \sum_{k=1}^f \frac{\partial^2 x_j}{\partial q_l \partial q_k} \dot{q}_k + \frac{\partial^2 x_j}{\partial q_l \partial t}$$

$$\dot{x}_j = \dot{x}_j(q, \dot{q}, t)$$

$$q = (q_1, \dots, q_f)$$

$$\dot{q} = (\dot{q}_1, \dots, \dot{q}_f)$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial x_j}{\partial q_l} \right) = \sum_{k=1}^f \frac{\partial^2 x_j}{\partial q_k \partial q_l} \dot{q}_k + \frac{\partial^2 x_j}{\partial t \partial q_l} =$$

$$= \sum_{k=1}^f \frac{\partial^2 x_j}{\partial q_l \partial q_k} \dot{q}_k + \frac{\partial^2 x_j}{\partial q_l \partial t}$$

$$\frac{\partial \dot{x}_j}{\partial \dot{q}_k} = \frac{\partial x_j}{\partial q_k}$$

$$\frac{\partial \dot{x}_j}{\partial q_l} = \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial x_j}{\partial q_l} \right)$$

$\dot{q}_k = \frac{dq_k}{dt}$ - prędkość uogólniona związana ze współrzędną uogólnioną q_k

Wyprowadzenie równań Lagrange'a II rodzaju z zasady d'Alemberta

Składowe wektora przesunięcia wirtualnego układu δx_j zgodnego z więzami występujące w zasadzie d'Alemberta można wyrazić przy pomocy współrzędnych uogólnionych i uogólnionych przesunięć wirtualnych zgodnych z więzami δq_l

$$\delta x_j = \sum_{l=1}^f \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \delta q_l, \quad j = 1, 2, \dots, 3n$$

$$f_k(x(q, t), t) \equiv 0 \Rightarrow \frac{\partial f_k}{\partial q_l} = 0 \quad \begin{matrix} k = 1, 2, \dots, p \\ l = 1, 2, \dots, f \end{matrix}$$

Po wstawieniu relacji wiążących współrzędne kartezjańskie z uogólnionymi do równań więzów, równania te stają tożsamościami i nie zależą od tych współrzędnych

Z równania $\sum_{j=1}^{3n} \frac{\partial f_k}{\partial x_j} \delta x_j = 0$ zasady d'Alemberta wynika więc iż

$$0 = \sum_{j=1}^{3n} \frac{\partial f_k}{\partial x_j} \delta x_j = \sum_{j=1}^{3n} \sum_{l=1}^f \frac{\partial f_k}{\partial x_j} \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \delta q_l = \sum_{l=1}^f \sum_{j=1}^{3n} \frac{\partial f_k}{\partial x_j} \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \delta q_l =$$

$$= \sum_{l=1}^f \frac{\partial f_k}{\partial q_l} \delta q_l \equiv 0 \Rightarrow \delta q_l \text{ dowolne}$$

Uogólnione przesunięcia wirtualne zgodne z więzami są dowolne (związek po lewej jest spełniony tożsamościowo, tzn. warunek na zgodność przesunięć z więzami nie ogranicza dowolności δq_l).

Z innego równania zasady d'Alemberta wynika iż

$$0 = \sum_{j=1}^{3n} (X_j - m_j \ddot{x}_j) \delta x_j = \sum_{j=1}^{3n} (X_j - m_j \ddot{x}_j) \sum_{l=1}^f \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \delta q_l =$$

$$= \sum_{l=1}^f \left(\sum_{j=1}^{3n} X_j \frac{\partial x_j}{\partial q_l} - \sum_{j=1}^{3n} m_j \ddot{x}_j \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \right) \delta q_l$$

X_i –składowe wektora siły

Siła działająca na i -te ciało:

$$\vec{F}_i = X_{3i-2} \vec{i} + X_{3i-1} \vec{j} + X_{3i} \vec{k}$$

Siły uogólnione

$$Q_l \equiv \sum_{j=1}^{3n} X_j \frac{\partial x_j}{\partial q_l}$$

$$\frac{\partial \dot{x}_j}{\partial q_l} = \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial x_j}{\partial q_l} \right) \quad \frac{\partial \dot{x}_j}{\partial \dot{q}_l} = \frac{\partial x_j}{\partial q_l}$$

$$\sum_{j=1}^{3n} m_j \ddot{x}_j \frac{\partial x_j}{\partial q_l} = \sum_{j=1}^{3n} \left(\frac{d}{dt} \left(m_j \dot{x}_j \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \right) \right) - \sum_{j=1}^{3n} m_j \dot{x}_j \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial x_j}{\partial q_l} \right) = \leftarrow T = \sum_{j=1}^{3n} \frac{m_j \dot{x}_j^2}{2} \text{energia kinetyczna}$$

$$= \frac{d}{dt} \left(\sum_{j=1}^{3n} m_j \dot{x}_j \frac{\partial \dot{x}_j}{\partial \dot{q}_l} \right) - \sum_{j=1}^{3n} m_j \dot{x}_j \frac{\partial \dot{x}_j}{\partial q_l} = \frac{d}{dt} \left(\sum_{j=1}^{3n} \frac{m_j}{2} \frac{\partial \dot{x}_j^2}{\partial \dot{q}_l} \right) - \sum_{j=1}^{3n} \frac{m_j}{2} \frac{\partial \dot{x}_j^2}{\partial q_l} = \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_l} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_l}$$

$$x = (x_1, \dots, x_j, \dots, x_{3n}) \quad q = (q_1, \dots, q_f)$$

$$T = T(q, \dot{q}, t) = T(\dot{x}(q, \dot{q}, t))$$

$$\dot{x} = (\dot{x}_1, \dots, \dot{x}_j, \dots, \dot{x}_{3n}) \quad \dot{q} = (\dot{q}_1, \dots, \dot{q}_f)$$

$$\sum_{l=1}^f \left(Q_l - \frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_l} + \frac{\partial T}{\partial q_l} \right) \delta q_l = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_l} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_l} = Q_l, \quad l=1, 2, \dots, f$$

dowolne

Równania Lagrange'a II rodzaju

Siły uogólnione i równania Lagrange'a II rodzaju dla swobodnego punktu materialnego we współrzędnych cylindrycznych

Gdy współzrzednymi uogólnionymi opisującym swobodny punkt materialny o masie m są współzrzedne w układzie krzywoliniowym to wówczas

$$Q_l = \sum_{j=1}^3 X_j \frac{\partial x_j}{\partial q_l} = \vec{F} \cdot \frac{\partial \vec{r}}{\partial q_l} = L_l (\vec{F} \cdot \vec{e}_l) \qquad \vec{e}_l = \frac{1}{L_l} \cdot \frac{\partial \vec{r}}{\partial q_l}$$

L_l współczynnik Lamé

Np. w układzie cylindrycznym $L_\rho = L_z = 1, L_\varphi = \rho$

$$Q_\rho = \vec{F} \cdot \vec{e}_\rho = F_\rho \qquad Q_\varphi = \rho (\vec{F} \cdot \vec{e}_\varphi) = \rho F_\varphi = D_z \qquad Q_z = \vec{F} \cdot \vec{e}_z = F_z$$

Siły Q_ρ, Q_z są rzutami siły wypadkowej na osie wyznaczone przez wersory układu cylindrycznego a siła uogólniona Q_φ reprezentuje z-ową składową wypadkowego momentu siły

$$\begin{aligned} x &= \rho \cos(\varphi) & Q_\rho &= \sum_{j=1}^3 X_j \frac{\partial x_j}{\partial \rho} = F_x \frac{\partial x}{\partial \rho} + F_y \frac{\partial y}{\partial \rho} + F_z \frac{\partial z}{\partial \rho} = F_x \cos \varphi + F_y \sin \varphi = \vec{F} \cdot \vec{e}_\rho \\ y &= \rho \sin(\varphi) & Q_\varphi &= \sum_{j=1}^3 X_j \frac{\partial x_j}{\partial \varphi} = F_x \frac{\partial x}{\partial \varphi} + F_y \frac{\partial y}{\partial \varphi} + F_z \frac{\partial z}{\partial \varphi} = -F_x \rho \sin \varphi + F_y \rho \cos \varphi = -F_x y + F_y x = D_z \\ z &= z & Q_z &= \sum_{j=1}^3 X_j \frac{\partial x_j}{\partial z} = F_x \frac{\partial x}{\partial z} + F_y \frac{\partial y}{\partial z} + F_z \frac{\partial z}{\partial z} = F_z \end{aligned}$$

$$\vec{e}_\rho = \cos(\varphi)\vec{i} + \sin(\varphi)\vec{j}$$

$$\vec{F} = F_x\vec{i} + F_y\vec{j} + F_z\vec{k}$$

Określenie energii kinetycznej T we współrzędnych cylindrycznych

$$x = \rho \cos \varphi \Rightarrow \dot{x} = \frac{\partial x}{\partial \rho} \dot{\rho} + \frac{\partial x}{\partial \varphi} \dot{\varphi} = \cos(\varphi) \dot{\rho} - \rho \sin(\varphi) \dot{\varphi}$$

$$y = \rho \sin \varphi \Rightarrow \dot{y} = \frac{\partial y}{\partial \rho} \dot{\rho} + \frac{\partial y}{\partial \varphi} \dot{\varphi} = \sin(\varphi) \dot{\rho} + \rho \cos(\varphi) \dot{\varphi}$$

$$\dot{x}_j = \dot{x}_j(q, \dot{q})$$

$$z = z \Rightarrow \dot{z} = \dot{z}$$

$$T = \frac{m}{2} (\dot{x}^2 + \dot{y}^2 + \dot{z}^2) = \frac{m}{2} \left(\begin{aligned} &\dot{\rho}^2 \cos^2(\varphi) - 2 \cos(\varphi) \sin(\varphi) \rho \dot{\rho} \dot{\varphi} + \rho^2 \sin^2(\varphi) \dot{\varphi}^2 + \\ &\dot{\rho}^2 \sin^2(\varphi) + 2 \sin(\varphi) \cos(\varphi) \rho \dot{\rho} \dot{\varphi} + \rho^2 \cos^2(\varphi) \dot{\varphi}^2 + \dot{z}^2 \end{aligned} \right)$$
$$= \frac{m}{2} (\dot{\rho}^2 (\cos^2(\varphi) + \sin^2(\varphi)) + \rho^2 (\sin^2(\varphi) + \cos^2(\varphi)) \dot{\varphi}^2 + \dot{z}^2) = \frac{m}{2} (\dot{\rho}^2 + \rho^2 \dot{\varphi}^2 + \dot{z}^2)$$

Do powyższego wzoru można dojść także wychodząc ze wzoru na energię kinetyczną wyrażoną od razu przez składowe prędkości w układzie cylindrycznym

$$v_\rho, v_\varphi, v_z$$

Ponieważ układ cylindryczny jest układem ortogonalnym

(czyli zachodzi $\vec{e}_\rho \cdot \vec{e}_\varphi = \vec{e}_\varphi \cdot \vec{e}_z = \vec{e}_z \cdot \vec{e}_\rho = 0$)

to energia kinetyczna
$$T = \frac{m}{2} (v_\rho^2 + v_\varphi^2 + v_z^2)$$

Ponieważ składowe prędkości w układzie cylindrycznym są równe

$$v_\rho = \dot{\rho} \quad v_\varphi = \rho\dot{\varphi} \quad v_z = \dot{z} \quad \text{to energia kinetyczna}$$

$$T = \frac{m}{2} (v_\rho^2 + v_\varphi^2 + v_z^2) = \frac{m}{2} (\dot{\rho}^2 + \rho^2 \dot{\varphi}^2 + \dot{z}^2) = T(\rho, \dot{\rho}, \dot{\varphi}, \dot{z})$$

Obliczenia pomocnicze prowadzące do równań Lagrange'a II rodzaju

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\rho}} \right) - \frac{\partial T}{\partial \rho} = \frac{d(m\dot{\rho})}{dt} - m\rho\dot{\varphi}^2 = m(\ddot{\rho} - \rho\dot{\varphi}^2) = ma_\rho$$

L_z - z-towa składowa momentu pędu

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\varphi}} \right) - \frac{\partial T}{\partial \varphi} = \frac{d(m\rho^2\dot{\varphi})}{dt} = \frac{dL_z}{dt} = 2m\rho\dot{\varphi}\dot{\rho} + m\rho^2\ddot{\varphi}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{z}} \right) - \frac{\partial T}{\partial z} = \frac{d(m\dot{z})}{dt} = m\ddot{z} = ma_z$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\rho}} \right) - \frac{\partial T}{\partial \rho} = Q_\rho \Rightarrow ma_\rho = F_\rho$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\varphi}} \right) - \frac{\partial T}{\partial \varphi} = Q_\varphi \Rightarrow \frac{dL_z}{dt} = D_z$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{z}} \right) - \frac{\partial T}{\partial z} = Q_z \Rightarrow ma_z = F_z$$

Równania

Lagrange'a II rodzaju

przyjmują postać

Siły uogólnione i równania Lagrange'a II rodzaju dla układu złożonego z 2 ciał (punktów materialnych) poruszających się w przestrzeni trójwymiarowej na ruch których nie nałożono żadnych więzów (do samodzielnej analizy)

Na ciała działają siły wypadkowe $\vec{F}_1 = F_{1x}\vec{i} + F_{1y}\vec{j} + F_{1z}\vec{k}$, $\vec{F}_2 = F_{2x}\vec{i} + F_{2y}\vec{j} + F_{2z}\vec{k}$

Przyjmując za współrzędne uogólnione składowe w układzie kartezjańskim wektorów

$$\vec{R} = \frac{m_1\vec{r}_1 + m_2\vec{r}_2}{m_1 + m_2} = x_M\vec{i} + y_M\vec{j} + z_M\vec{k}, \quad \vec{r} = \vec{r}_2 - \vec{r}_1 = x_\mu\vec{i} + y_\mu\vec{j} + z_\mu\vec{k}$$

gdzie $\vec{r}_1 = x_1\vec{i} + y_1\vec{j} + z_1\vec{k}$, $\vec{r}_2 = x_2\vec{i} + y_2\vec{j} + z_2\vec{k}$

czyli wielkości $x_M, y_M, z_M, x_\mu, y_\mu, z_\mu$ i uwzględniając relacje

$$x_1 = x_M - \frac{m_2}{m_1 + m_2} x_\mu \quad x_2 = x_M + \frac{m_1}{m_1 + m_2} x_\mu$$

$$y_1 = y_M - \frac{m_2}{m_1 + m_2} y_\mu \quad y_2 = y_M + \frac{m_1}{m_1 + m_2} y_\mu$$

$$z_1 = z_M - \frac{m_2}{m_1 + m_2} z_\mu \quad z_2 = z_M + \frac{m_1}{m_1 + m_2} z_\mu$$

widzimy jaką postać mają siły uogólnione np.

$$Q_{x_M} = \sum_{j=1}^6 X_j \frac{\partial x_j}{\partial x_M} = F_{1x} \frac{\partial x_1}{\partial x_M} + F_{1y} \frac{\partial y_1}{\partial x_M} + F_{1z} \frac{\partial z_1}{\partial x_M} + F_{2x} \frac{\partial x_2}{\partial x_M} + F_{2y} \frac{\partial y_2}{\partial x_M} + F_{2z} \frac{\partial z_2}{\partial x_M} = F_{1x} + F_{2x}$$

$$Q_{x_\mu} = \sum_{j=1}^6 X_j \frac{\partial x_j}{\partial x_\mu} = F_{1x} \frac{\partial x_1}{\partial x_\mu} + F_{1y} \frac{\partial y_1}{\partial x_\mu} + F_{1z} \frac{\partial z_1}{\partial x_\mu} + F_{2x} \frac{\partial x_2}{\partial x_\mu} + F_{2y} \frac{\partial y_2}{\partial x_\mu} + F_{2z} \frac{\partial z_2}{\partial x_\mu} = -\frac{m_2}{m_1 + m_2} F_{1x} + \frac{m_1}{m_1 + m_2} F_{2x}$$

Ponieważ energię kinetyczną układu złożonego z tych ciał można przedstawić jako

$$T = \frac{(m_1 + m_2)}{2} (\dot{x}_M^2 + \dot{y}_M^2 + \dot{z}_M^2) + \frac{\mu}{2} (\dot{x}_\mu^2 + \dot{y}_\mu^2 + \dot{z}_\mu^2)$$

to zachodzi np.

$$\mu = \frac{m_1 m_2}{m_1 + m_2} \text{ -masa zredukowana}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_M} \right) - \frac{\partial T}{\partial x_M} = \frac{d((m_1 + m_2)\dot{x}_M)}{dt} = (m_1 + m_2)\ddot{x}_M$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_\mu} \right) - \frac{\partial T}{\partial x_\mu} = \frac{d(\mu\dot{x}_\mu)}{dt} = \mu\ddot{x}_\mu$$

Przykładowe 2 z 6 równań Lagrange'a II rodzaju przyjmują postać

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_M} \right) - \frac{\partial T}{\partial x_M} = Q_{x_M} \Rightarrow (m_1 + m_2)\ddot{x}_M = F_{1x} + F_{2x} \quad \text{jedno z 3 równań opisujących}$$

ruch środka masy

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{x}_\mu} \right) - \frac{\partial T}{\partial x_\mu} = Q_{x_\mu} \Rightarrow \mu\ddot{x}_\mu = -\frac{m_2}{m_1 + m_2} F_{1x} + \frac{m_1}{m_1 + m_2} F_{2x} \quad \text{jedno z 3 równań}$$

opisujących ruch

$$\text{Gdy } \vec{F}_1 = -\vec{F}_2 \Rightarrow F_{1x} = -F_{2x} \Rightarrow \mu\ddot{x}_\mu = F_{2x} \quad \ddot{x}_M = 0 \quad \text{względny}$$

Pozostałe 4 analogiczne równania opisują zmiany w czasie y_M, z_M, y_μ, z_μ

Równania Lagrange'a II rodzaju przy siłach potencjalnych

Niech siły działające na układ punktów materialnych mają potencjał $V(x,t)$

$$\vec{F}_i = -\text{grad}_i V \quad i = 1, \dots, n \quad \Rightarrow \quad X_j = -\frac{\partial V}{\partial x_j}, \quad j = 1, 2, \dots, 3n$$

$$Q_l \equiv \sum_{j=1}^{3n} X_j \frac{\partial x_j}{\partial q_l} = -\sum_{j=1}^{3n} \frac{\partial V}{\partial x_j} \frac{\partial x_j}{\partial q_l} = -\frac{\partial V}{\partial q_l}, \quad l = 1, 2, \dots, f$$

gdzie $V(q,t) = V(x(q,t), t)$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_l} - \frac{\partial T}{\partial q_l} = Q_l \Rightarrow \frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_l} - \frac{\partial T}{\partial q_l} = -\frac{\partial V}{\partial q_l} \Rightarrow \frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_l} - \frac{\partial (T-V)}{\partial q_l} = 0, \quad l = 1, 2, \dots, f$$
$$\frac{\partial V}{\partial \dot{q}_l} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} \frac{\partial (T-V)}{\partial \dot{q}_l} - \frac{\partial (T-V)}{\partial q_l} = 0$$

$$\begin{cases} \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_l} = 0 & l = 1, 2, \dots, f \\ L \equiv T - V \end{cases}$$

Funkcja Lagrange'a (Lagrangian)

$$L(q, \dot{q}, t) \equiv T(q, \dot{q}, t) - V(q, t)$$

Postać równań Lagrange'a nie zależy od wyboru współrzędnych uogólnionych. Równania te są niezmiennicze względem zamiany tych współrzędnych (tzw. przekształceń punktowych)

Dla punktu materialnego o masie m , na ruch którego nie nałożono więzów można np. przyjąć za współrzędne uogólnione składowe jego wektora wodzącego w układzie kartezjańskim czyli przyjąć iż $q_1 = x, q_2 = y, q_3 = z$

Przy założeniu iż siły działające na punkt są potencjalne

$$F_x = -\frac{\partial V}{\partial x} \quad F_y = -\frac{\partial V}{\partial y} \quad F_z = -\frac{\partial V}{\partial z}$$

Można określić funkcje Lagrange'a jako

$$L(q, \dot{q}, t) = L(x, y, z, \dot{x}, \dot{y}, \dot{z}, t) = T(\dot{x}, \dot{y}, \dot{z}) - V(x, y, z, t) = \frac{m}{2}(\dot{x}^2 + \dot{y}^2 + \dot{z}^2) - V(x, y, z, t)$$

Równania Lagrange'a II rodzaju przyjmą postać

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) - \frac{\partial L}{\partial x} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} (m\dot{x}) + \frac{\partial V}{\partial x} = 0 \Rightarrow m\ddot{x} - F_x = 0 \Rightarrow m\ddot{x} = F_x$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{y}} \right) - \frac{\partial L}{\partial y} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} (m\dot{y}) + \frac{\partial V}{\partial y} = 0 \Rightarrow m\ddot{y} - F_y = 0 \Rightarrow m\ddot{y} = F_y$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{z}} \right) - \frac{\partial L}{\partial z} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} (m\dot{z}) + \frac{\partial V}{\partial z} = 0 \Rightarrow m\ddot{z} - F_z = 0 \Rightarrow m\ddot{z} = F_z$$

Przykład do samodzielnej analizy

Dla punktu materialnego o masie m , na ruch którego nie nałożono więzów można np. przyjąć za współrzędne uogólnione także współrzędne w układzie krzywoliniowym np. sferycznym czyli przyjąć iż $q_1 = r, q_2 = \theta, q_3 = \varphi$ przy czym

$$x = x(r, \theta, \varphi) = r \sin(\theta) \cos(\varphi)$$

$$y = y(r, \theta, \varphi) = r \sin(\theta) \sin(\varphi)$$

$$z = z(r, \theta) = r \cos(\theta)$$

Ponieważ jest to układ ortogonalny i składowe prędkości w tym układzie są równe :

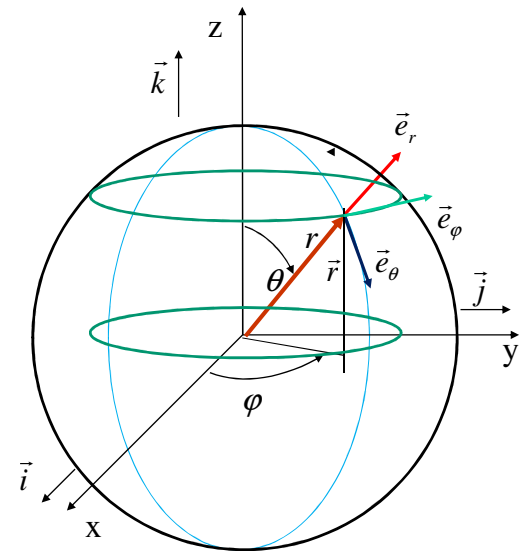
$$v_r = \dot{r}$$

$$v_\theta = r \dot{\theta}$$

$$v_\varphi = r \sin(\theta) \dot{\varphi}$$

to

$$T = \frac{m}{2} (v_r^2 + v_\theta^2 + v_\varphi^2) = \frac{m}{2} (\dot{r}^2 + r^2 \dot{\theta}^2 + r^2 \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) = T(r, \theta, \dot{r}, \dot{\theta}, \dot{\varphi})$$



Energiją kinetyczną można też określić w następujący sposób

$$x = r \sin \theta \cos \varphi \Rightarrow$$

$$\dot{x} = \frac{\partial x}{\partial r} \dot{r} + \frac{\partial x}{\partial \theta} \dot{\theta} + \frac{\partial x}{\partial \varphi} \dot{\varphi} = \sin(\theta) \cos(\varphi) \dot{r} + r \cos(\theta) \cos(\varphi) \dot{\theta} - r \sin(\theta) \sin(\varphi) \dot{\varphi}$$

$$y = r \sin \theta \sin \varphi \Rightarrow$$

$$\dot{y} = \frac{\partial y}{\partial r} \dot{r} + \frac{\partial y}{\partial \theta} \dot{\theta} + \frac{\partial y}{\partial \varphi} \dot{\varphi} = \sin(\theta) \sin(\varphi) \dot{r} + r \cos(\theta) \sin(\varphi) \dot{\theta} + r \sin(\theta) \cos(\varphi) \dot{\varphi}$$

$$z = r \cos \theta \Rightarrow \dot{z} = \frac{\partial z}{\partial r} \dot{r} + \frac{\partial z}{\partial \theta} \dot{\theta} = \cos(\theta) \dot{r} - r \sin(\theta) \dot{\theta}$$

$$T = \frac{m}{2} (\dot{x}^2 + \dot{y}^2 + \dot{z}^2) = \frac{m}{2} (\dot{r}^2 + r^2 \dot{\theta}^2 + r^2 \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2)$$

Przy założeniu iż siły są potencjalne można określić funkcje Lagrange'a jako

$$L(q, \dot{q}, t) = L(r, \theta, \varphi, \dot{r}, \dot{\theta}, \dot{\varphi}, t) = T(r, \theta, \dot{r}, \dot{\theta}, \dot{\varphi}) - V(x(r, \theta, \varphi), y(r, \theta, \varphi), z(r, \theta), t) = \\ = \frac{m}{2} (\dot{r}^2 + r^2 \dot{\theta}^2 + r^2 \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) - V(r, \theta, \varphi, t) =$$

Równania Lagrange'a II rodzaju przyjmą postać

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{r}} \right) - \frac{\partial L}{\partial r} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} (m\dot{r}) - m\dot{\theta}^2 r - m \sin^2(\theta) \dot{\varphi}^2 r + \frac{\partial V}{\partial r} = 0 \Rightarrow m[\ddot{r} - r(\dot{\theta}^2 + \sin^2(\theta) \dot{\varphi}^2)] = -\frac{\partial V}{\partial r}$$

$$\Rightarrow ma_r = -[\text{grad}V]_r \Rightarrow \boxed{ma_r = F_r}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} (mr^2 \dot{\theta}) - mr^2 \sin \theta \cos \theta \dot{\varphi}^2 + \frac{\partial V}{\partial \theta} = 0 \Rightarrow mr[2\dot{r}\dot{\theta} + r\ddot{\theta} - r \sin \theta \cos \theta \dot{\varphi}^2] = -r \frac{1}{r} \frac{\partial V}{\partial \theta}$$

$$\Rightarrow rma_\theta = -r[\text{grad}V]_\theta \Rightarrow \boxed{rma_\theta = rF_\theta}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} (mr^2 \sin^2(\theta) \dot{\varphi}) + \frac{\partial V}{\partial \varphi} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} (mr^2 \sin^2(\theta) \dot{\varphi}) = -r \sin \theta \frac{1}{r \sin \theta} \frac{\partial V}{\partial \varphi}$$

$$\Rightarrow \frac{dL_z}{dt} = -r \sin \theta [\text{grad}V]_\varphi \Rightarrow \boxed{\frac{dL_z}{dt} = r \sin \theta F_\varphi = D_z} \quad D_z - z\text{-owa składowa momentu siły}$$

$L_z = mx\dot{y} - my\dot{x} = mr^2 \sin^2(\theta) \dot{\varphi}$ - z-owa składowa momentu pędu

$$\vec{a} = a_r \vec{e}_r + a_\theta \vec{e}_\theta + a_\varphi \vec{e}_\varphi = (\ddot{r} - r\dot{\theta}^2 - r \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \vec{e}_r + (2\dot{r}\dot{\theta} + r\ddot{\theta} - r \sin \theta \cos \theta \dot{\varphi}^2) \vec{e}_\theta + (2 \sin \theta \dot{r}\dot{\varphi} + 2r \cos \theta \dot{\theta}\dot{\varphi} + r \sin \theta \ddot{\varphi}) \vec{e}_\varphi$$

$$\text{grad}V = [\text{grad}V]_r \vec{e}_r + [\text{grad}V]_\theta \vec{e}_\theta + [\text{grad}V]_\varphi \vec{e}_\varphi = \frac{\partial V}{\partial r} \vec{e}_r + \frac{1}{r} \frac{\partial V}{\partial \theta} \vec{e}_\theta + \frac{1}{r \sin(\theta)} \frac{\partial V}{\partial \varphi} \vec{e}_\varphi$$

Szkic dowodu wzoru $D_z = rF_\varphi \sin \theta$

$$\begin{aligned}\vec{D} &= \vec{r} \times \vec{F} = r\vec{e}_r \times (F_r\vec{e}_r + F_\theta\vec{e}_\theta + F_\varphi\vec{e}_\varphi) = \\ &= rF_r(\vec{e}_r \times \vec{e}_r) + rF_\theta(\vec{e}_r \times \vec{e}_\theta) + rF_\varphi(\vec{e}_r \times \vec{e}_\varphi) = rF_\theta\vec{e}_\varphi - rF_\varphi\vec{e}_\theta\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}\vec{e}_r &= \sin(\theta)\cos(\varphi)\vec{i} + \sin(\theta)\sin(\varphi)\vec{j} + \cos(\theta)\vec{k} & \vec{e}_\theta &= \cos(\theta)\cos(\varphi)\vec{i} + \cos(\theta)\sin(\varphi)\vec{j} - \sin(\theta)\vec{k} \\ \vec{e}_\varphi &= -\sin(\varphi)\vec{i} + \cos(\varphi)\vec{j} & \vec{i} \cdot \vec{j} &= \vec{j} \cdot \vec{k} = \vec{k} \cdot \vec{i} = 0, & \vec{i} \cdot \vec{i} &= \vec{j} \cdot \vec{j} = \vec{k} \cdot \vec{k} = 1\end{aligned}$$

$$D_z = \vec{D} \cdot \vec{k} = rF_\theta(\vec{e}_\varphi \cdot \vec{k}) - rF_\varphi(\vec{e}_\theta \cdot \vec{k}) = rF_\theta \cdot 0 - rF_\varphi \cdot (-\sin \theta) = rF_\varphi \sin \theta$$

Szkic dowodu wzoru $L_z = mr^2 \sin^2(\theta)\dot{\varphi}$

$$\begin{aligned}\vec{L} &= \vec{r} \times m\vec{v} = mr\vec{e}_r \times (v_r\vec{e}_r + v_\theta\vec{e}_\theta + v_\varphi\vec{e}_\varphi) = \\ &= mrv_r(\vec{e}_r \times \vec{e}_r) + mrv_\theta(\vec{e}_r \times \vec{e}_\theta) + mrv_\varphi(\vec{e}_r \times \vec{e}_\varphi) = mrv_\theta\vec{e}_\varphi - mrv_\varphi\vec{e}_\theta \\ L_z &= \vec{L} \cdot \vec{k} = rv_\theta(\vec{e}_\varphi \cdot \vec{k}) - rv_\varphi(\vec{e}_\theta \cdot \vec{k}) = mrv_\theta \cdot 0 - mrv_\varphi \cdot (-\sin \theta) = mrv_\varphi \sin \theta\end{aligned}$$

$$v_\varphi = r \sin \theta \dot{\varphi} \Rightarrow L_z = mr^2 \sin^2(\theta) \dot{\varphi}$$

Pędy uogólnione

$$p_l \equiv \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l}, \quad l = 1, 2, \dots, f \quad \left(\Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_l} = 0 \Leftrightarrow \frac{dp_l}{dt} = \frac{\partial L}{\partial q_l} \right)$$

Związek między pędem uogólnionym p_l związanym ze współrzędną q_l a składowymi w układzie kartezjańskim wektorów pędu punktów materialnych $p_l = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l}$

$$p_{m,j} = m_j \dot{x}_j \quad \text{równych} \quad p_{m,j} = m_j \dot{x}_j = \frac{\partial}{\partial \dot{x}_j} \left(\sum_{k=1}^{3n} \frac{1}{2} m_k \dot{x}_k^2 \right) = \frac{\partial T}{\partial \dot{x}_j} = \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_j}, \quad j = 1, 2, \dots, 3n$$

$$L(q, \dot{q}, t) = L(x(q, t), \dot{x}(q, \dot{q}, t), t) = T(\dot{x}) - V(x, t)$$

$$L(x, \dot{x}, t)$$

$$p_l \equiv \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l} = \sum_{j=1}^{3n} \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_j} \frac{\partial \dot{x}_j}{\partial \dot{q}_l} = \sum_{j=1}^{3n} p_{mj} \frac{\partial x_j}{\partial q_l}, \quad l = 1, 2, \dots, f$$

$$\frac{\partial \dot{x}_j}{\partial \dot{q}_l} = \frac{\partial x_j}{\partial q_l}$$

(wektor pędu i -tego punktu w układzie kartezjańskim:

$$\vec{p}_{mi} = m_i \vec{\dot{r}}_i = [m_i \dot{x}_i, m_i \dot{y}_i, m_i \dot{z}_i] = [p_{m,3i-2}, p_{m,3i-1}, p_{m,3i}] \quad), \quad i = 1, \dots, n$$

$$p_l \equiv \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l} = \sum_{j=1}^{3n} p_{mj} \frac{\partial x_j}{\partial q_l}, \quad l = 1, 2, \dots, f$$

Gdy współzrzednymi uogólnionymi opisujacyimi układ zložony wyłacznie ze swobodnego punktu materialnego (i=1) o pędzie

$$\vec{p}_m = m\vec{r} = [m\dot{x}, m\dot{y}, m\dot{z}] = [p_{m1}, p_{m2}, p_{m3}] = [p_x, p_y, p_z]$$

$$x = \rho \cos(\varphi)$$

są współzrzedne w układzie cylindrycznym $q_1 = \rho, q_2 = \varphi, q_3 = z$

$$y = \rho \sin(\varphi)$$

to

$$z = z$$

$$p_\rho = \sum_{j=1}^3 p_{mj} \frac{\partial x_j}{\partial \rho} = p_x \frac{\partial x}{\partial \rho} + p_y \frac{\partial y}{\partial \rho} + p_z \frac{\partial z}{\partial \rho} = p_x \cos \varphi + p_y \sin \varphi = \vec{p}_m \cdot \vec{e}_\rho$$

$$p_\varphi = \sum_{j=1}^3 p_{mj} \frac{\partial x_j}{\partial \varphi} = p_x \frac{\partial x}{\partial \varphi} + p_y \frac{\partial y}{\partial \varphi} + p_z \frac{\partial z}{\partial \varphi} = -p_x \rho \sin \varphi + p_y \rho \cos \varphi =$$

$$= -p_x y + p_y x = L_z$$

z-towa składowa momentu pędu

$$p_z = \sum_{j=1}^3 p_{mj} \frac{\partial x_j}{\partial z} = p_x \frac{\partial x}{\partial z} + p_y \frac{\partial y}{\partial z} + p_z \frac{\partial z}{\partial z} = p_z$$

$$\vec{e}_\rho = \cos(\varphi)\vec{i} + \sin(\varphi)\vec{j}$$

$$\vec{p}_m = p_x \vec{i} + p_y \vec{j} + p_z \vec{k}$$

Całki pierwsze równań Lagrange'a II rodzaju

Całka pędu uogólnionego związanego ze współrzędną uogólnioną

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_r} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_r} = 0 \Leftrightarrow \frac{dp_r}{dt} - \frac{\partial L}{\partial q_r} = 0 \quad \frac{\partial L}{\partial q_r} = 0 \Rightarrow \frac{dp_r}{dt} = 0 \Rightarrow p_r = const$$

Jeżeli funkcja Lagrange'a nie zależy od jednej ze wsp. uogólnionych (taka współrzędna nazywana jest **współrzędną cykliczną**), to pęd uogólniony zw. z tą współrzędną jest całką ruchu. Pęd uogólniony nie musi mieć wymiaru pędu mechanicznego

Całki pierwsze równań Lagrange'a II rodzaju

Całka uogólnionej energii

$$\dot{p}_l = \frac{\partial L}{\partial q_l} \Rightarrow \dot{p}_l \dot{q}_l = \frac{\partial L}{\partial q_l} \dot{q}_l \Rightarrow \dot{p}_l \dot{q}_l - \frac{\partial L}{\partial q_l} \dot{q}_l = 0 \Rightarrow \sum_{l=1}^f \left(\dot{p}_l \dot{q}_l - \frac{\partial L}{\partial q_l} \dot{q}_l \right) = 0$$

$$\sum_{l=1}^f \left(\frac{dp_l}{dt} \dot{q}_l - \frac{\partial L_l}{\partial q_l} \dot{q}_l \right) = 0 \Rightarrow \sum_{l=1}^f \left(\frac{d(p_l \dot{q}_l)}{dt} - p_l \ddot{q}_l - \frac{\partial L}{\partial q_l} \dot{q}_l \right) = 0 \quad p_l = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l}$$

$$\Rightarrow \sum_{l=1}^f \left(\frac{d(p_l \dot{q}_l)}{dt} - \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l} \ddot{q}_l - \frac{\partial L}{\partial q_l} \dot{q}_l \right) = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\sum_{l=1}^f p_l \dot{q}_l \right) - \sum_{l=1}^f \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l} \ddot{q}_l + \frac{\partial L}{\partial q_l} \dot{q}_l \right) - \frac{\partial L}{\partial t} + \frac{\partial L}{\partial t} = 0$$

$$= \frac{d}{dt} \left(\sum_{l=1}^f p_l \dot{q}_l \right) - \frac{dL}{dt} + \frac{\partial L}{\partial t} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} \left(\sum_{l=1}^f (p_l \dot{q}_l) - L \right) + \frac{\partial L}{\partial t} = 0 \Rightarrow \frac{dG}{dt} + \frac{\partial L}{\partial t} = 0 \quad \text{gdzie}$$

$$\frac{dL}{dt} = \sum_{l=1}^f \left(\frac{\partial L}{\partial q_l} \dot{q}_l + \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l} \ddot{q}_l \right) + \frac{\partial L}{\partial t} \quad \text{ze wzoru na pochodną zupełną } L \text{ po czasie}$$

$$G(q, \dot{q}, t) = \sum_{l=1}^f p_l(q, \dot{q}, t) \dot{q}_l - L(q, \dot{q}, t)$$

Uogólnioną energię traktujemy w ogólności jako funkcje współrzędnych uogólnionych prędkości uogólnionych i czasu.

$$\frac{dG}{dt} + \frac{\partial L}{\partial t} = 0; \quad \frac{\partial L}{\partial t} = 0 \Rightarrow \frac{dG}{dt} = 0 \Rightarrow G = \text{const}$$

Jeżeli funkcja Lagrange'a nie zależy jawnie od czasu, to uogólniona energia jest stałą ruchu

Ogólnie $\frac{dG}{dt} = -\frac{\partial L}{\partial t}$

Jaki jest sens funkcji G-uogólnionej energii?

Cały czas zakładamy że siły są potencjalne czyli $L = T(q, \dot{q}, t) - V(q, t)$

Dodatkowo dobieramy współrzędne uogólnione q_l tak by **wzory transformacyjne** między współrzędnymi kartezjańskimi układu punktów materialnych a współrzędnymi uogólnionymi $x_j = x_j(q)$ **nie zależały explicite (jawnie) od czasu**. Taki dobór współrzędnych jest możliwy gdy równania więzów nie zależą explicite od czasu

Energia kinetyczna jest jednorodną funkcją kwadratową prędkości uogólnionych i nie zależy jawnie od czasu

$$x_j = x_j(q) \rightarrow \dot{x}_j = \sum_{l=1}^f \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \dot{q}_l = \dot{x}_j(q, \dot{q})$$

$$T = \frac{1}{2} \sum_{j=1}^{3n} m_j \dot{x}_j^2 = \frac{1}{2} \sum_{l,k=1}^f a_{kl}(q) \dot{q}_k \dot{q}_l = T(q, \dot{q}) \quad \text{gdzie} \quad a_{kl}(q) = \sum_{j=1}^{3n} m_j \frac{\partial x_j}{\partial q_k} \frac{\partial x_j}{\partial q_l}$$

$$\text{Wówczas} \quad \sum_{m=1}^f \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_m} \dot{q}_m = \sum_{k,m=1}^f a_{km}(q) \dot{q}_k \dot{q}_m = 2T \quad a_{kl}(q) = a_{lk}(q)$$

$$G = \sum_{l=1}^f p_l \dot{q}_l - L = \sum_{l=1}^f \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l} \dot{q}_l - L = \sum_{l=1}^f \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_l} \dot{q}_l - T + V = 2T - T + V = T + V$$

Widać iż **przy powyższych założeniach** uogólniona energia $G = T(q, \dot{q}) + V(q, t)$ ma sens całkowitej energii. Uwzględniając to iż $\frac{\partial T}{\partial t} = 0$ jest ona stałą ruchu

gdy potencjał nie zależy jawnie od czasu $V(q, t) = V(q) \Rightarrow \frac{\partial V}{\partial t} = 0 \Rightarrow \frac{\partial L}{\partial t} = 0 \Rightarrow G = const$

Dowód relacji

$$T = \frac{1}{2} \sum_{j=1}^{3n} m_j \dot{x}_j^2 = \frac{1}{2} \sum_{l,k=1}^f a_{kl}(q) \dot{q}_k \dot{q}_l$$

$$x_j = x_j(q)$$

$$\dot{x}_j = \sum_{l=1}^f \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \dot{q}_l = \sum_{k=1}^f \frac{\partial x_j}{\partial q_k} \dot{q}_k$$

$$T = \frac{1}{2} \sum_{j=1}^{3n} m_j \dot{x}_j^2 = \frac{1}{2} \sum_{j=1}^{3n} m_j \left(\sum_{k=1}^f \left(\frac{\partial x_j}{\partial q_k} \dot{q}_k \right) \cdot \sum_{l=1}^f \left(\frac{\partial x_j}{\partial q_l} \dot{q}_l \right) \right) = \frac{1}{2} \sum_{k,l=1}^f \left(\sum_{j=1}^{3n} m_j \frac{\partial x_j}{\partial q_k} \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \right) \dot{q}_k \dot{q}_l =$$

$$= \frac{1}{2} \sum_{k,l=1}^f a_{kl}(q) \dot{q}_k \dot{q}_l \quad a_{kl}(q) = \sum_{j=1}^{3n} m_j \frac{\partial x_j}{\partial q_k} \frac{\partial x_j}{\partial q_l}$$

Dowód relacji

$$\sum_{m=1}^f \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_m} \dot{q}_m = 2T$$

$$a_{mk}(q) = a_{km}(q)$$

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_m} = \frac{1}{2} \left(\sum_{l=1}^f a_{ml}(q) \dot{q}_l + \sum_{k=1}^f a_{km}(q) \dot{q}_k \right) = \frac{1}{2} \left(\sum_{k=1}^f a_{mk}(q) \dot{q}_k + \sum_{k=1}^f a_{km}(q) \dot{q}_k \right) =$$

$$= \sum_{k=1}^f a_{km}(q) \dot{q}_k \quad \sum_{m=1}^f \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_m} \dot{q}_m = \sum_{k,m=1}^f a_{km}(q) \dot{q}_k \dot{q}_m = \sum_{k,l=1}^f a_{kl}(q) \dot{q}_k \dot{q}_l = 2T$$

Wskazówki przy wyborze współrzędnych uogólnionych

- 1) Często korzystny jest taki wybór współrzędnych by jak największa ich ilość była współrzędnymi cyklicznymi czyli pędy z nimi związane były całkami ruchu. Ogólnie każda zasada zachowania z wyjątkiem zasady zachowania energii (uogólnionej) pociąga za sobą istnienie współrzędnej cyklicznej, z którą związany jest pęd uogólniony będący stałą ruchu.
- 2) Gdy wiemy iż ruch zachodzi w płaszczyźnie to za współrzędne uogólnione przyjmujemy współrzędne służące do opisu położenia ciała na tej płaszczyźnie.
- 3) Jeżeli jest taka możliwość to korzystne jest wybrać współrzędne tak by każde z równań Lagrange'a II rodzaju było równaniem różniczkowym zawierającym wyrazy zależne tylko od jednej współrzędnej uogólnionej oraz jej pierwszych i drugich pochodnych po czasie. Jest to możliwe do osiągnięcia gdy zachodzi separacja zmiennych w funkcji Lagrange'a, czyli funkcja ta jest sumą wyrazów, z których każdy może zależeć wyłącznie od jednej współrzędnej i/lub prędkości uogólnionej.

$$L(q_1, \dots, q_f, \dot{q}_1, \dots, \dot{q}_f, t) = \sum_{i=1}^f L_i(q_i, \dot{q}_i, t)$$

Wówczas układ równań Lagrange'a II rodzaju, będący układem sprzężonych ze sobą f równań różniczkowych zwyczajnych rzędu 2, staje się układem f niezależnych od siebie równań różniczkowych zwyczajnych rzędu drugiego.

Np. gdy wiemy iż ruch jest płaski, czyli zachodzi np. pod wpływem siły centralnej $\vec{F} = f(r)\frac{\vec{r}}{r}$ to za współrzędne uogólnione wybieramy współrzędne służące do opisu położenia ciała w tej płaszczyźnie.

Mogą być nimi współrzędne r, φ w układzie biegunowym wprowadzone w płaszczyźnie ruchu, przy czym w ruchu pod wpływem siły $\vec{F} = f(r)\frac{\vec{r}}{r}$ współrzędna φ jest współrzędną cykliczną gdyż

$$L = L(r, \dot{r}, \dot{\varphi}) = \frac{m}{2}(\dot{r}^2 + r^2\dot{\varphi}^2) - V(r) \quad \text{gdzie} \quad f(r) = -\frac{dV}{dr}$$

czyli $\frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0 \Rightarrow p_{\varphi} = \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} = mr^2\dot{\varphi} = L_z = const$

Analizując ruch pod wpływem siły $f(r) = -kr$ a więc oscylatora izotropowego innym dogodnym wyborem jest wybór współrzędnych x, y w układzie kartezyjskim wprowadzonym w płaszczyźnie ruchu, gdyż w takim przypadku $\vec{F} = -kx\vec{i} - ky\vec{j}$ czyli potencjał spełniający relacje $\vec{F} = -gradV$ ma postać $V = \frac{k}{2}(x^2 + y^2)$ i zachodzi separacja zmiennych w funkcji Lagrange'a

$$L = T - V = \frac{m}{2}(\dot{x}^2 + \dot{y}^2) - \frac{k}{2}(x^2 + y^2) = \left(\frac{m}{2}\dot{x}^2 - \frac{k}{2}x^2\right) + \left(\frac{m}{2}\dot{y}^2 - \frac{k}{2}y^2\right)$$

a równania Lagrange'a przyjmują postać

$$\frac{d}{dt}\left(\frac{\partial L}{\partial \dot{x}}\right) - \frac{\partial L}{\partial x} = 0 \Rightarrow m\ddot{x} + kx = 0 \quad \frac{d}{dt}\left(\frac{\partial L}{\partial \dot{y}}\right) - \frac{\partial L}{\partial y} = 0 \Rightarrow m\ddot{y} + ky = 0$$

Dla układu złożonego ze swobodnych punktów materialnych na które nie działają siły zewnętrzne wśród współrzędnych uogólnionych dobrze jest wybrać 3 współrzędne jako współrzędne kartezjańskie określające położenie środka masy

$$x_M = \frac{\sum_i m_i x_i}{M} \quad y_M = \frac{\sum_i m_i y_i}{M} \quad z_M = \frac{\sum_i m_i z_i}{M} \quad M = \sum_i m_i$$

Energia kinetyczna takiego układu jest równa $T = \frac{M}{2} (\dot{x}_M^2 + \dot{y}_M^2 + \dot{z}_M^2) + T^{(s)}$

gdzie $T^{(s)}$ –energia kinetyczna w układzie środka masy, zaś funkcja Lagrange’a

$$L = T - V = \frac{M}{2} (\dot{x}_M^2 + \dot{y}_M^2 + \dot{z}_M^2) + T^{(s)} - V$$

W opisywanym układzie zarówno $T^{(s)}$ jak i potencjał V nie zależy od współrzędnych x_M, y_M, z_M (są one współrzędnymi cyklicznymi)

A zatem pędy uogólnione związane ze współrzędnymi x_M, y_M, z_M

$$p_{x_M} = \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_M} = M\dot{x}_M \quad p_{y_M} = \frac{\partial L}{\partial \dot{y}_M} = M\dot{y}_M \quad p_{z_M} = \frac{\partial L}{\partial \dot{z}_M} = M\dot{z}_M$$

są stałymi ruchu gdyż $\dot{p}_{x_M} = \frac{\partial L}{\partial x_M} = \frac{\partial T}{\partial x_M} - \frac{\partial V}{\partial x_M} = 0$ $\dot{p}_{y_M} = \frac{\partial L}{\partial y_M} = 0$ $\dot{p}_{z_M} = \frac{\partial L}{\partial z_M} = 0$

(środek masy pozostaje w spoczynku lub porusza się ruchem prostoliniowym jednostajnym)

Przykład-Cząstka o masie m poruszająca się po powierzchni cylindra o promieniu R i o osi Oz będącej osią symetrii cylindra w polu siły ciężkości skierowanej pionowo w dół $\vec{F} = (0,0,-mg)$ oraz siły sprężystości skierowanej w kierunku początku układu współrzędnych $\vec{F}_h = (-kx,-ky,-kz)$

Równanie więzów we współrzędnych kartezjańskich

$$f = x^2 + y^2 - R^2 = 0$$

Ruch po powierzchni \rightarrow liczba stopni swobody $f=2$

Za współrzędne uogólnione można przyjąć 2 z 3 współrzędnych w cylindrycznym układzie współrzędnych a mianowicie kąt azymutalny φ oraz zmienną z .

Związek współrzędnych w układzie kartezjańskim ze współrzędnymi uogólnionymi

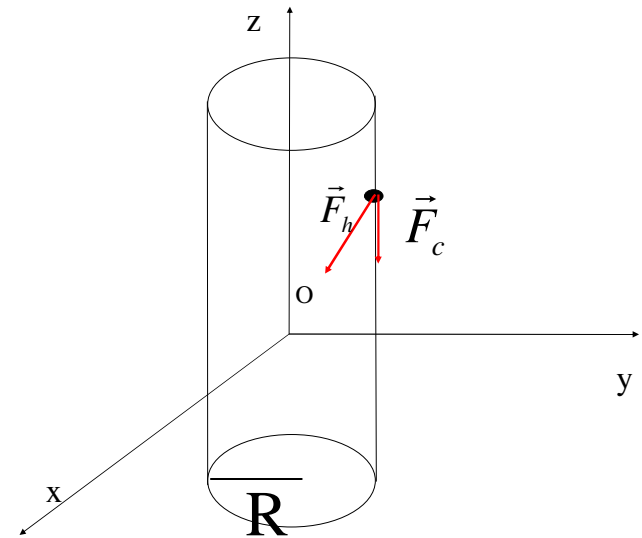
$$x = R \cos \varphi$$

$$y = R \sin \varphi$$

$$z = z$$

Można łatwo pokazać iż równanie więzów jest spełnione tożsamościowo dla dowolnych wartości współrzędnych uogólnionych z zakresu ich zmienności i współrzędne te jednoznacznie określają położenie punktu na powierzchni walca

$$f = x^2 + y^2 - R^2 = R^2 \cos^2 \varphi + R^2 \sin^2 \varphi - R^2 = R^2 - R^2 \equiv 0$$



Określenie energii kinetycznej T we współrzędnych uogólnionych

$$x = R \cos \varphi \Rightarrow \dot{x} = \frac{\partial x}{\partial \varphi} \dot{\varphi} = -R \sin \varphi \dot{\varphi}$$

$$y = R \sin \varphi \Rightarrow \dot{y} = \frac{\partial y}{\partial \varphi} \dot{\varphi} = R \cos \varphi \dot{\varphi}$$

$$z = z \Rightarrow \dot{z} = \dot{z}$$

$$T = \frac{m}{2} (\dot{x}^2 + \dot{y}^2 + \dot{z}^2) = \frac{m}{2} (R^2 (\sin^2 \varphi + \cos^2 \varphi) \dot{\varphi}^2 + \dot{z}^2) = \frac{m}{2} (R^2 \dot{\varphi}^2 + \dot{z}^2)$$

Do powyższego wzoru można dojść także rozważając ruch ciała w układzie cylindrycznym współrzędnych, w którym do opisu położenia w przestrzeni służą 3 zmienne ρ, φ, z

W tym układzie równanie więzów przyjmuje postać $f = \rho - R = 0$

Nie prowadzi ona żadnych ograniczeń na współrzędne φ, z które są dobrymi współrzędnymi uogólnionymi

Składowe wektora prędkości w cylindrycznym układzie współrzędnych są równe

$$v_\rho = \dot{\rho} \quad v_\varphi = \rho\dot{\varphi} \quad v_z = \dot{z}$$

Uwzględniając warunek $\rho = R = \text{const}$ z którego wynika m.in. iż $\dot{\rho} = 0$

otrzymujemy iż $v_\rho = 0 \quad v_\varphi = R\dot{\varphi}$

$$T = \frac{m}{2} (v_\rho^2 + v_\varphi^2 + v_z^2) = \frac{m}{2} (R^2\dot{\varphi}^2 + \dot{z}^2)$$

Określenie potencjału

$$\left(\begin{array}{l} F_x = -kx = -\frac{\partial V}{\partial x} \\ F_y = -ky = -\frac{\partial V}{\partial y} \\ F_z = -mg - kz = -\frac{\partial V}{\partial z} \end{array} \right) \Rightarrow V = mgz + \frac{k}{2}(x^2 + y^2 + z^2) + \text{const}$$

$$x^2 + y^2 = R^2 \cos^2(\varphi) + R^2 \sin^2(\varphi) = R^2$$

Potencjał może zależeć tylko od współrzędnych uogólnionych i czasu; nie może zależeć od x, y

$$V \leftarrow mgz + \frac{k}{2} z^2 + \frac{k}{2} R^2 + \text{const} = V(z)$$

Ponieważ potencjał określamy z dokładnością do stałej to ostatnie dwa wyrazy możemy opuścić

Dodatek - Określenie potencjału $V(x,y,z)$

$$F_x = -kx = -\frac{\partial V(x, y, z)}{\partial x} \Rightarrow V = -\int F_x dx + C(y, z) = \int kx dx + C(y, z) = \frac{1}{2}kx^2 + C(y, z)$$

$$F_y = -ky = -\frac{\partial V(x, y, z)}{\partial y} = -\frac{\partial C(y, z)}{\partial y} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow C(y, z) = -\int F_y dy + D(z) = \int ky dy + D(z) = \frac{1}{2}ky^2 + D(z)$$

$$F_z = -mg - kz = -\frac{\partial V(x, y, z)}{\partial z} = -\frac{\partial D(z)}{\partial z} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow D(z) = -\int F_z dz + const = \int (mg + kz) dz + const = mgz + \frac{1}{2}kz^2 + const$$

$$V = \frac{1}{2}kx^2 + C(y, z) = \frac{1}{2}kx^2 + \frac{1}{2}ky^2 + D(z) = \frac{1}{2}kx^2 + \frac{1}{2}ky^2 + mgz + \frac{1}{2}kz^2 + const$$

Uwaga . W ogólnym przypadku **nie musi** zachodzić relacja

$$V = -\int F_x dx - \int F_y dy - \int F_z dz$$

(w przykładzie zaszła ona gdyż $F_x = F_x(x), F_y = F_y(y), F_z = F_z(z)$)

Funkcja Lagrange'a

$$L = T - V = \frac{m}{2} (R^2 \dot{\varphi}^2 + \dot{z}^2) - mgz - \frac{k}{2} z^2$$

Równania Lagrange'a II rodzaju $\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_l} = 0 \quad q_1 = \varphi, q_2 = z$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} (mR^2 \dot{\varphi}) = 0 \Rightarrow mR^2 \ddot{\varphi} = 0 \Rightarrow \ddot{\varphi} = 0$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{z}} \right) - \frac{\partial L}{\partial z} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} (m\dot{z}) + mg + kz = 0 \Rightarrow m\ddot{z} + mg + kz = 0$$

Sposób rozwiązania powyższych równań był przedstawiony w pliku wyk3_mech.pdf

Poszukiwanie całek ruchu

Czy całkami ruchu są pędy uogólnione?

Widać iż ponieważ φ jest współrzędną cykliczną czyli $\frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0$ to

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} \right) = 0 \Rightarrow p_\varphi = \frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} = mR^2 \dot{\varphi} = const$$

Pęd uogólniony p_φ związany ze współrzędną cykliczną φ jest stałą (całką) ruchu
Pęd ten jest składową z-tową momentu pędu ciała

$$L = \frac{m}{2}(R^2\dot{\phi}^2 + \dot{z}^2) - mgz - \frac{k}{2}z^2 \Rightarrow p_z = \frac{\partial L}{\partial \dot{z}} = m\dot{z} \quad p_z \text{ jest zetaową składową pędu mechanicznego. Czy jest całką ruchu?}$$

Ponieważ z nie jest współrzędną cykliczną czyli $\frac{\partial L}{\partial z} \neq 0$ to p_z nie jest całką ruchu

Czy całką ruchu jest uogólniona energia? Jaki ma ona sens?

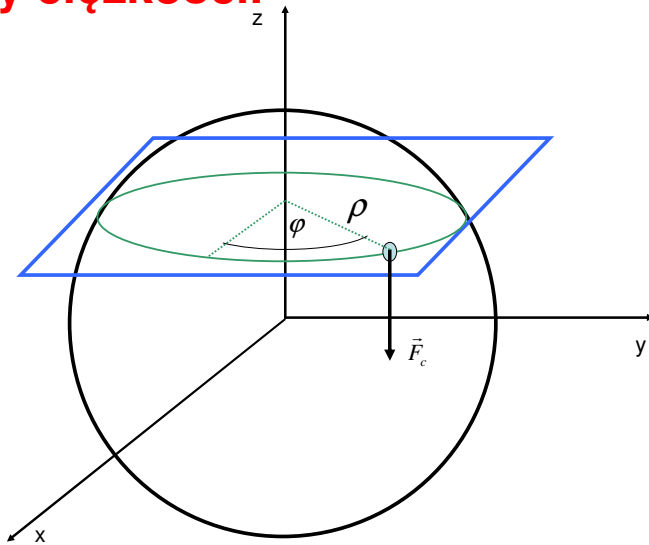
$$G = \sum_{l=1}^f p_l \dot{q}_l - L = p_\phi \dot{\phi} + p_z \dot{z} - L \stackrel{p_\phi = mR^2\dot{\phi}; p_z = m\dot{z}}{=} mR^2\dot{\phi}^2 + m\dot{z}^2 - \frac{m}{2}R^2\dot{\phi}^2 - \frac{m}{2}\dot{z}^2 + mgz + \frac{k}{2}z^2 =$$

$$= \frac{m}{2}(R^2\dot{\phi}^2 + \dot{z}^2) + mgz + \frac{k}{2}z^2 = T + V$$

Ponieważ wzory transformacyjne pomiędzy współrzędnymi kartezjańskimi i uogólnionymi nie zależą od czasu oraz siły są potencjalne to uogólniona energia G jest równa całkowitej energii ciała.

Ponadto ponieważ funkcja Lagrange'a nie zależy jawnie od czasu $\frac{\partial L}{\partial t} = 0$ to jest ona całką ruchu

Przykład. Ciało (punkt materialny) poruszający się po przecięciu powierzchni kuli o promieniu R i środka w początku układu współrzędnych oraz drgającej wzdłuż osi OZ płaszczyzny zgodnie z równaniem $z = R \sin(\omega t)$ ($t < \frac{\pi}{2\omega}$) w polu siły ciężkości.



Równania więzów można w układzie kartezjańskim przedstawić w postaci

$$f_1 = x^2 + y^2 + z^2 - R^2 = 0 \quad f_2 = z - R \sin(\omega t) = 0$$

Ruch po krzywej pojedynczego ciała $n=1$ w przestrzeni trójwymiarowej >liczba stopni swobody $f=3n-p=3-2=1$

Do opisu ruchu ciała należy wykorzystać 1 współzrędną uogólnioną. Może być nią współzrędną φ w układzie cylindrycznym. Współzrędną ta jednoznacznie określa położenie ciała a więzy nie wprowadzają żadnych ograniczeń na wartości przyjmowane przez tą współzrędną

Związki między współzrędnymi kartezjańskimi a współzrędną uogólnioną

$$z = R \sin(\omega t)$$

Odległość ciała od osi Oz jest równa $\rho = \sqrt{R^2 - z^2} = \sqrt{R^2 - R^2 \sin^2(\omega t)} = R |\cos(\omega t)| \stackrel{\cos(\omega t) > 0}{=} R \cos(\omega t)$

$$\text{a zatem} \quad x = \rho \cos(\varphi) = R \cos(\omega t) \cos(\varphi) \quad y = \rho \sin(\varphi) = R \cos(\omega t) \sin(\varphi)$$

$$x = R \cos(\omega t) \cos(\varphi) \Rightarrow \dot{x} = \frac{\partial x}{\partial t} + \frac{\partial x}{\partial \varphi} \dot{\varphi} = -R \omega \sin(\omega t) \cos(\varphi) - R \cos(\omega t) \sin(\varphi) \dot{\varphi}$$

$$y = R \cos(\omega t) \sin(\varphi) \Rightarrow \dot{y} = \frac{\partial y}{\partial t} + \frac{\partial y}{\partial \varphi} \dot{\varphi} = -R \omega \sin(\omega t) \sin(\varphi) + R \cos(\omega t) \cos(\varphi) \dot{\varphi}$$

$$z = R \sin(\omega t) \Rightarrow \dot{z} = R \omega \cos(\omega t)$$

Można sprawdzić iż równania więzów po wstawieniu do nich relacji $x = x(\varphi, t)$, $y = y(\varphi, t)$, $z = z(t)$ stają się tożsamościami

$$f_1 = x^2 + y^2 + z^2 - R^2 = R^2 \cos^2(\omega t) [\cos^2(\varphi) + \sin^2(\varphi)] + R^2 \sin^2(\omega t) - R^2 = R^2 - R^2 \equiv 0$$

$$f_2 = z - R \sin(\omega t) = R \sin(\omega t) - R \sin(\omega t) \equiv 0$$

Określenie energii kinetycznej

$$T = \frac{m}{2} (\dot{x}^2 + \dot{y}^2 + \dot{z}^2) =$$

$$= \frac{m}{2} (R^2 \omega^2 \sin^2(\omega t) (\cos^2(\varphi) + \sin^2(\varphi)) + R^2 \cos^2(\omega t) \dot{\varphi}^2 (\cos^2(\varphi) + \sin^2(\varphi)) + R^2 \omega^2 \cos^2(\omega t)) +$$

$$+ \frac{m}{2} (2R^2 \omega \sin(\omega t) \cos(\omega t) \cos(\varphi) \sin(\varphi) \dot{\varphi} - 2R^2 \omega \sin(\omega t) \cos(\omega t) \cos(\varphi) \sin(\varphi) \dot{\varphi}) =$$

$$= \frac{m}{2} (R^2 \omega^2 \sin^2(\omega t) + R^2 \cos^2(\omega t) \dot{\varphi}^2 + R^2 \omega^2 \cos^2(\omega t)) = \frac{m}{2} R^2 (\omega^2 + \cos^2(\omega t) \dot{\varphi}^2)$$

Przy określaniu energii kinetycznej można by było też skorzystać ze wzoru słusznego dla układu cylindrycznego

$$T = \frac{m}{2}(v_\rho^2 + v_\phi^2 + v_z^2) = \frac{m}{2}(\dot{\rho}^2 + \rho\dot{\phi}^2 + \dot{z}^2) \quad \text{uwzględniając to iż}$$

$$\rho = R \cos(\omega t) \Rightarrow \dot{\rho} = -R\omega \sin(\omega t) \quad z = R \sin(\omega t) \Rightarrow \dot{z} = R\omega \cos(\omega t)$$

$$T = \frac{m}{2}(\dot{\rho}^2 + \rho\dot{\phi}^2 + \dot{z}^2) = \frac{m}{2}(R^2\omega^2 \sin^2(\omega t) + R^2 \cos^2(\omega t)\dot{\phi}^2 + R^2\omega^2 \cos^2(\omega t)) =$$

$$= \frac{m}{2}R^2(\omega^2 + \cos^2(\omega t)\dot{\phi}^2)$$

Określenie energii potencjalnej

$$F_x = -\frac{\partial V}{\partial x} = 0, F_y = -\frac{\partial V}{\partial y} = 0, F_z = -\frac{\partial V}{\partial z} = -mg \Rightarrow V = mgz = mgR \sin(\omega t)$$

Określenie funkcji Lagrange'a

$$L = T - V = \frac{m}{2}R^2(\omega^2 + \cos^2(\omega t)\dot{\phi}^2) - mgR \sin(\omega t)$$

Równanie Lagrange'a II rodzaju

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\phi}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \phi} = 0 \Rightarrow \frac{d}{dt} (mR^2 \cos^2(\omega t)\dot{\phi}) = 0 \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \frac{\partial}{\partial t} (mR^2 \cos^2(\omega t)\dot{\phi}) + \frac{\partial}{\partial \dot{\phi}} (mR^2 \cos^2(\omega t)\dot{\phi})\ddot{\phi} = 0 \Rightarrow -2mR^2\omega \cos(\omega t)\sin(\omega t)\dot{\phi} + mR^2 \cos^2(\omega t)\ddot{\phi} = 0$$

Określenie pędu uogólnionego

$$p_\phi = \frac{\partial L}{\partial \dot{\phi}} = mR^2 \cos^2(\omega t)\dot{\phi}$$

Pęd P_ϕ jest równy z-towej składowej momentu pędu ciała gdyż

$$p_\phi = mR^2 \cos^2(\omega t)\dot{\phi} = m\rho^2\dot{\phi} = L_z \quad (\text{uwz. wzór na } L_z \text{ w układzie cylindrycznym)}$$

$$L = T - V = \frac{m}{2} R^2 (\omega^2 + \cos^2(\omega t) \dot{\varphi}^2) - mgR \sin(\omega t)$$

Ponieważ φ jest współzrzedną cykliczną (nie występuje w funkcji Lagrange'a $\frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0$)

to pęd z nią związany $p_\varphi = mR^2 \cos^2(\omega t) \dot{\varphi}$ jest całką ruchu gdyż $\dot{p}_\varphi = \frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0$

Korzystając z tej całki ruchu można łatwo wyznaczyć ruch punktu przyrównując znaleziony pęd dla dowolnej chwili czasu z pędem w chwili początkowej ruchu, który można określić znając warunki początkowe ruchu

$$p_\varphi(t) = p_\varphi(t=0) \Rightarrow mR^2 \cos^2(\omega t) \dot{\varphi} = mR^2 \dot{\varphi}(t=0)$$

$\varphi(t=0), \dot{\varphi}(t=0)$ można określić uwzględniając relacje

$$y = R \cos(\omega t) \sin(\varphi) \Rightarrow y(t=0) = R \sin(\varphi(t=0)) \quad x = R \cos(\omega t) \cos(\varphi) \Rightarrow x(t=0) = R \cos(\varphi(t=0))$$

$$\dot{y} = -R\omega \sin(\omega t) \sin(\varphi) + R \cos(\omega t) \cos(\varphi) \dot{\varphi} \Rightarrow \dot{y}(t=0) = R \cos(\varphi(t=0)) \dot{\varphi}(t=0)$$

Gdy np. $y(t=0) = 0, x(t=0) = R \quad \varphi(t=0) = 0$
 $\dot{y}(t=0) = \dot{y}_0 \quad \Rightarrow \quad \dot{\varphi}(t=0) = \frac{\dot{y}_0}{R}$

A zatem $mR^2 \cos^2(\omega t) \dot{\varphi} = mR^2 \frac{\dot{y}_0}{R} \Rightarrow \varphi = \frac{\dot{y}_0}{R} \int \frac{1}{\cos^2(\omega t)} dt + const = \frac{\dot{y}_0}{R\omega} \operatorname{tg}(\omega t)$

$$t < \frac{\pi}{2\omega}$$

Przy wyborze współzrzednych uogólnionych jest celowe by w miarę możliwości jak największa ich ilość była całkami ruchu, co upraszcza wyznaczenie ruchu układu

$$L = T - V = \frac{m}{2} R^2 (\omega^2 + \cos^2(\omega t) \dot{\varphi}^2) - mgR \sin(\omega t)$$

Określenie funkcji G (uogólnionej energii)

$$p_\varphi = mR^2 \cos^2(\omega t) \dot{\varphi}$$

$$G = \sum_{l=1}^f p_l \dot{q}_l - L = p_\varphi \dot{\varphi} - L = mR^2 \cos^2(\omega t) \dot{\varphi}^2 - \frac{m}{2} R^2 (\omega^2 + \cos^2(\omega t) \dot{\varphi}^2) + mgR \sin(\omega t) =$$

$$= \frac{m}{2} R^2 (\cos^2(\omega t) \dot{\varphi}^2 - \omega^2) + mgR \sin(\omega t) \neq T + V$$

Ponieważ związki między współrzędnymi kartezjańskimi i współrzędną φ (przyjętą jako współrzędną uogólnioną) zależą od czasu to funkcja G nie jest równa całkowitej energii mechanicznej ciała w układzie inercyjnym.

Nie jest ona także całką ruchu gdyż

$$\frac{dG}{dt} = -\frac{\partial L}{\partial t} = mR^2 \cos(\omega t) \sin(\omega t) \omega \dot{\varphi}^2 + mgR \omega \cos(\omega t) = mR \omega \cos(\omega t) [R \sin(\omega t) \dot{\varphi}^2 + g] =$$

$$= mR \omega \cos(\omega t) \left[R \sin(\omega t) \frac{L_z^2}{m^2 R^4 \cos^4(\omega t)} + g \right] \neq 0$$

Uwaga. Może wystąpić sytuacja kiedy funkcja G nie jest równa energii całkowitej w układzie inercyjnym a jest całką ruchu.

Funkcja Lagrange'a i równania Lagrange'a II rodzaju w przypadku istnienia potencjałów uogólnionych

Potencjał uogólniony - funkcja taka, że siły uogólnione wyrażają się przez nią następująco:

$$Q_l = -\frac{\partial U}{\partial q_l} + \frac{d}{dt} \frac{\partial U}{\partial \dot{q}_l}, \quad l = 1, 2, \dots, f, \quad U = U(q, \dot{q}, t)$$

Potencjał uogólniony zależy nie tylko od współrzędnych ale również prędkości uogólnionych

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_l} - \frac{\partial T}{\partial q_l} = Q_l = -\frac{\partial U}{\partial q_l} + \frac{d}{dt} \frac{\partial U}{\partial \dot{q}_l} \Rightarrow \begin{cases} \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l} - \frac{\partial L}{\partial q_l} = 0 \\ L \equiv T - U \end{cases} \quad l = 1, 2, \dots, f$$

Uwaga: dla potencjałów uogólnionych składowe siły nie są dane przez -grad U

Niech $U(q, \dot{q}, t) = U(x(q, t), \dot{x}(q, \dot{q}, t), t)$

$$Q_l = -\frac{\partial U}{\partial q_l} + \frac{d}{dt} \frac{\partial U}{\partial \dot{q}_l} = -\sum_{j=1}^{3n} \left(\frac{\partial U}{\partial x_j} \frac{\partial x_j}{\partial q_l} + \frac{\partial U}{\partial \dot{x}_j} \frac{\partial \dot{x}_j}{\partial q_l} \right) + \frac{d}{dt} \left(\sum_{j=1}^{3n} \frac{\partial U}{\partial \dot{x}_j} \frac{\partial \dot{x}_j}{\partial \dot{q}_l} \right)$$

$$\frac{\partial \dot{x}_j}{\partial \dot{q}_l} = \frac{\partial x_j}{\partial q_l}$$

$$\frac{\partial \dot{x}_j}{\partial q_l} = \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial x_j}{\partial q_l} \right)$$

$$= -\sum_{j=1}^{3n} \left(\frac{\partial U}{\partial x_j} \frac{\partial x_j}{\partial q_l} + \frac{\partial U}{\partial \dot{x}_j} \frac{d}{dt} \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \right) + \frac{d}{dt} \left(\sum_{j=1}^{3n} \frac{\partial U}{\partial \dot{x}_j} \frac{\partial x_j}{\partial \dot{q}_l} \right) = \sum_{j=1}^{3n} \left(-\frac{\partial U}{\partial x_j} + \frac{d}{dt} \frac{\partial U}{\partial \dot{x}_j} \right) \frac{\partial x_j}{\partial \dot{q}_l}$$

$$Q_l \equiv \sum_{j=1}^{3n} X_j \frac{\partial x_j}{\partial \dot{q}_l} \Rightarrow X_j = -\frac{\partial U}{\partial x_j} + \frac{d}{dt} \frac{\partial U}{\partial \dot{x}_j}$$

Przykład konstrukcji potencjału uogólnionego :

elektron w polu elektromagnetycznym (\vec{E} - natężenie pola elektrycznego, \vec{B} - indukcja pola magnetycznego, e - ładunek elektronu, $e < 0$, \vec{v} - prędkość elektronu φ - potencjał skalarny pola, \vec{A} - potencjał wektorowy pola)

$$\vec{F} = e\vec{E} + e\vec{v} \times \vec{B} \quad \left. \begin{array}{l} \vec{E} = -\frac{\partial \vec{A}}{\partial t} - \text{grad} \varphi \\ \vec{B} = \text{rot} \vec{A} \end{array} \right\} \Rightarrow U = e\varphi - e\vec{A} \cdot \vec{v} = e\varphi - e(A_x \dot{x} + A_y \dot{y} + A_z \dot{z})$$

Tak przyjęty potencjał uogólniony daje prawidłowe składowe siły działającej na elektron w polu elektromagnetycznym, np. dla składowej x-owej otrzymujemy

$$\begin{aligned} F_x = X_1 &= -\frac{\partial U}{\partial x} + \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial U}{\partial \dot{x}} \right) = -e \frac{\partial \varphi}{\partial x} + e \frac{\partial}{\partial x} (\vec{A} \cdot \vec{v}) - e \frac{dA_x}{dt} = \\ &= -e \frac{\partial \varphi}{\partial x} + e \left(\frac{\partial A_x}{\partial x} \dot{x} + \frac{\partial A_y}{\partial x} \dot{y} + \frac{\partial A_z}{\partial x} \dot{z} \right) - e \left(\frac{\partial A_x}{\partial x} \dot{x} + \frac{\partial A_x}{\partial y} \dot{y} + \frac{\partial A_x}{\partial z} \dot{z} + \frac{\partial A_x}{\partial t} \right) = \\ &= -e \frac{\partial \varphi}{\partial x} - e \frac{\partial A_x}{\partial t} + e \left[\dot{y} \left(\frac{\partial A_y}{\partial x} - \frac{\partial A_x}{\partial y} \right) - \dot{z} \left(\frac{\partial A_x}{\partial z} - \frac{\partial A_z}{\partial x} \right) \right] = -e \frac{\partial \varphi}{\partial x} - e \frac{\partial A_x}{\partial t} + e \left[\dot{y} (\text{rot} \vec{A})_z - \dot{z} (\text{rot} \vec{A})_y \right] \\ &= e \left(-\frac{\partial \varphi}{\partial x} - \frac{\partial A_x}{\partial t} \right) + e (\vec{v} \times \text{rot} \vec{A})_x = eE_x + e(\vec{v} \times \vec{B})_x \end{aligned} \quad \text{rot} \vec{A} = \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ \frac{\partial}{\partial x} & \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial z} \\ A_x & A_y & A_z \end{vmatrix}$$

Pędy uogólnione dla układów opisanych potencjałem uogólnionym

Założmy iż współzrzednymi uogólnionymi są współzrzedne kartezyjskie

(x_1, \dots, x_{3n}) opisujące analizowany układ ciał w przestrzeni konfiguracyjnej

Pęd uogólniony związany ze współzrzedną x_j dla układu opisanego funkcją Lagrange'a z potencjałem uogólnionym $U(x_1, \dots, x_{3n}, \dot{x}_1, \dots, \dot{x}_{3n})$ jest równy

$$\text{ozn. } p_j = p_{uj} = \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_j} = \frac{\partial T}{\partial \dot{x}_j} - \frac{\partial U}{\partial \dot{x}_j} = m_j \dot{x}_j - \frac{\partial U}{\partial \dot{x}_j} = p_{mj} - \frac{\partial U}{\partial \dot{x}_j}, \quad j = 1, 2, \dots, 3n$$

Pędy uogólnione p_{uj} **nie są równe składowym** $p_{mj} = \frac{\partial T}{\partial \dot{x}_j} = m_j \dot{x}_j$ wektorów pędu mechanicznego tych ciał

np. dla elektronu o masie m w polu elektromagnetycznym

$$m_1 = m_2 = m_3 = m$$

$$L = \frac{m\dot{\vec{r}}^2}{2} - e\varphi + e\vec{A} \cdot \vec{v} = \sum_{j=1}^3 \left(\frac{m\dot{x}_j^2}{2} + eA_j \dot{x}_j \right) - e\varphi \rightarrow p_{uj} = \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_j} = m\dot{x}_j + eA_j$$

Pędy p_{uj} ($j=1,2,3$) są składowymi w ukł. kart. wektora $\vec{p}_u = m\dot{\vec{r}} + e\vec{A}$

φ - potencjał skalarny (\vec{A} - potencjał wektorowy) pola elektromagnetycznego

Dla układu opisanego współzrzednymi uogólnionymi q_l obowiązuje relacja

$$p_l \equiv \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_l} = \sum_{j=1}^{3n} p_{uj} \frac{\partial x_j}{\partial q_l}, \quad l = 1, 2, \dots, f$$

uogólnionym nie obowiązuje relacja

Dla układu opisanego potencjałem

~~$$G = T + U$$~~

bo $p_l \neq \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_l}$

Przykład. Sformułowanie równań ruchu dla elektronu w jednorodnym polu magnetycznym (obecnie do samodzielnej analizy)

Założmy iż elektron na który nie nałożono żadnych więzów porusza się w jednorodnym stałym w czasie polu magnetycznym o indukcji skierowanej wzdłuż osi Oz $\vec{B} = B\vec{k}$ (pole elektryczne nie występuje)

Wybór potencjału wektorowego i skalarne go pola nie jest jednoznaczny. Można go

wybrać np. w postaci $\vec{A} = \frac{1}{2}(\vec{B} \times \vec{r}) = \frac{1}{2} \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ 0 & 0 & B \\ x & y & z \end{vmatrix} = -\frac{By}{2}\vec{i} + \frac{Bx}{2}\vec{j} = \left[-\frac{By}{2}, \frac{Bx}{2}, 0\right]$ oraz $\varphi = 0$

ale także w postaci $\vec{A} = [-By, 0, 0]$ oraz $\varphi = 0$

Można sprawdzić np. iż gdy $\vec{A} = \left[-\frac{By}{2}, \frac{Bx}{2}, 0\right]$ to $\vec{B} = \text{rot}\vec{A} = \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ \frac{\partial}{\partial x} & \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial z} \\ -\frac{By}{2} & \frac{Bx}{2} & 0 \end{vmatrix} = B\vec{k} = [0, 0, B]$

$$\vec{E} = -\text{grad}\varphi - \frac{\partial \vec{A}}{\partial t} = 0$$

Gdy $\vec{A} = \left[-\frac{By}{2}, \frac{Bx}{2}, 0\right]$ oraz $\varphi = 0$ to przyjmując za współrzędne uogólnione współrzędne kartezjańskie x, y, z jego wektora wodzącego potencjał uogólniony

$$U = -e\vec{A} \cdot \vec{v} + e\varphi = -e(A_x \dot{x} + A_y \dot{y} + A_z \dot{z}) = \frac{eB}{2}(y\dot{x} - x\dot{y})$$

Funkcja Lagrange'a $L = T - U = \frac{m}{2}(\dot{x}^2 + \dot{y}^2 + \dot{z}^2) - \frac{eB}{2}(x\dot{y} - \dot{x}y)$

Uwzględniając to iż
$$L = T - U = \frac{m}{2}(\dot{x}^2 + \dot{y}^2 + \dot{z}^2) - \frac{eB}{2}(\dot{x}y - \dot{y}x)$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} = m\dot{x} - \frac{eB}{2}y$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{y}} = m\dot{y} + \frac{eB}{2}x$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{z}} = m\dot{z}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) = m\ddot{x} - \frac{eB}{2}\dot{y}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{y}} \right) = m\ddot{y} + \frac{eB}{2}\dot{x}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{z}} \right) = m\ddot{z}$$

$$\frac{\partial L}{\partial x} = \frac{eB}{2}\dot{y}$$

$$\frac{\partial L}{\partial y} = -\frac{eB}{2}\dot{x}$$

$$\frac{\partial L}{\partial z} = 0$$

równania Lagrange'a II rodzaju przyjmują postać Są one równoważne równaniu

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) - \frac{\partial L}{\partial x} = 0 \Rightarrow m\ddot{x} - eB\dot{y} = 0 \Rightarrow m\ddot{x} = eB\dot{y}$$

$$m\ddot{\vec{r}} = \vec{F} = e\dot{\vec{r}} \times \vec{B} \quad \text{gdy} \quad \vec{B} = B\vec{k}$$

gdyż

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{y}} \right) - \frac{\partial L}{\partial y} = 0 \Rightarrow m\ddot{y} + eB\dot{x} = 0 \Rightarrow m\ddot{y} = -eB\dot{x}$$

$$\vec{F} = e(\dot{\vec{r}} \times \vec{B}) = e \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ \dot{x} & \dot{y} & \dot{z} \\ 0 & 0 & B \end{vmatrix} = [eB\dot{y}, -eB\dot{x}, 0]$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{z}} \right) - \frac{\partial L}{\partial z} = 0 \Rightarrow m\ddot{z} = 0$$

Pędy uogólnione
$$p_z = \frac{\partial L}{\partial \dot{z}} = m\dot{z} = m\dot{z} + eA_z \quad \vec{A} = \left[-\frac{By}{2}, \frac{Bx}{2}, 0 \right]$$

$$p_x = \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} = m\dot{x} - \frac{eB}{2}y = m\dot{x} + eA_x$$

$$p_y = \frac{\partial L}{\partial \dot{y}} = m\dot{y} + \frac{eB}{2}x = m\dot{y} + eA_y$$

$$L = T - U = \frac{m}{2}(\dot{x}^2 + \dot{y}^2 + \dot{z}^2) - \frac{eB}{2}(\dot{x}y - \dot{y}x)$$

$$p_x = m\dot{x} - \frac{eB}{2}y \quad p_y = m\dot{y} + \frac{eB}{2}x \quad p_z = m\dot{z}$$

Określenie funkcji G (uogólnionej energii)

$$\begin{aligned} G &= \sum_{l=1}^f p_l \dot{q}_l - L = p_x \dot{x} + p_y \dot{y} + p_z \dot{z} - \frac{m}{2}(\dot{x}^2 + \dot{y}^2 + \dot{z}^2) + \frac{eB}{2}(\dot{x}y - \dot{y}x) = \\ &= m\dot{x}^2 - \frac{eB}{2}y\dot{x} + m\dot{y}^2 + \frac{eB}{2}x\dot{y} + m\dot{z}^2 - \frac{m}{2}(\dot{x}^2 + \dot{y}^2 + \dot{z}^2) + \frac{eB}{2}(\dot{x}y - \dot{y}x) = \\ &= \frac{m}{2}(\dot{x}^2 + \dot{y}^2 + \dot{z}^2) = T \end{aligned}$$

Widać iż **nie** zachodzi relacja

~~$$G = T + U$$~~

$$\frac{dG}{dt} = -\frac{\partial L}{\partial t} = 0 \Rightarrow G = T = const$$

Energia kinetyczna stałą ruchu

Poszukiwanie położenia równowagi przy wykorzystaniu do opisu układu współrzędnych uogólnionych

Zakładamy iż więzy działające w układzie są skleronomiczne oraz siły działające w układzie nie zależą jawnie od czasu

Z zasady Lagrange'a (prac wirtualnych) w położeniu równowagi $\sum_{j=1}^{3n} X_j \delta x_j = 0$

Równanie to po wprowadzeniu sił uogólnionych $Q_l \equiv \sum_{j=1}^{3n} X_j \frac{\partial x_j}{\partial q_l}$ i uogólnionych przesunięć wirtualnych δq_l ($l=1, \dots, f$ - liczba stopni swobody) przyjmuje postać

$$\sum_{j=1}^{3n} X_j \delta x_j = \sum_{j=1}^{3n} X_j \sum_{l=1}^f \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \delta q_l = \sum_{l=1}^f \left(\sum_{j=1}^{3n} X_j \frac{\partial x_j}{\partial q_l} \right) \delta q_l = \sum_{l=1}^f Q_l \delta q_l = 0$$

Z uwagi na dowolność δq_l powyższe równanie jest równoważne układowi równań $Q_l = 0$ ($l=1, \dots, f$)

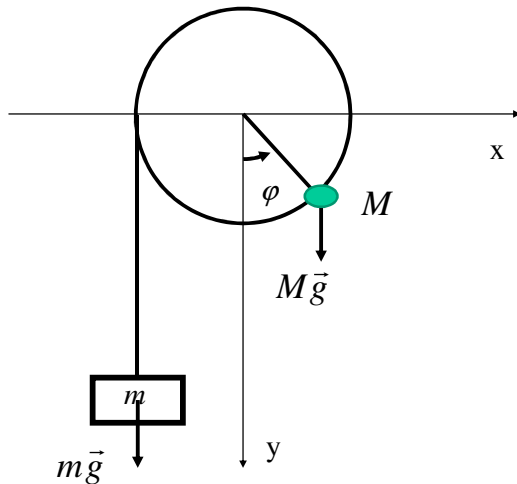
W stanie równowagi wszystkie siły uogólnione muszą się zerować

Gdy siły działające są potencjalne czyli $Q_l = -\frac{\partial V}{\partial q_l}$

to warunek ten jest równoważny temu by $\frac{\partial V}{\partial q_l} = 0$ ($l=1, \dots, f$)

Można pokazać iż stabilnemu położeniu odpowiada przypadek gdy potencjał w punkcie równowagi przyjmuje wartość minimalną

Do ciała o masie M poruszającego się po okręgu o promieniu R doczepiono nić o długości l na końcu której zwisa ciało o masie m



- 1) Znaleźć funkcję Lagrange'a i napisać równanie Lagrange'a II rodzaju
- 2) Znaleźć położenie równowagi, w którym ciała umieszczone bez prędkości początkowej będą spoczywały
- 3) Określić ruch układu wokół położenia równowagi gdy w trakcie drgań układ pozostaje blisko położenia równowagi

(częściowo do samodzielnej analizy)

Problem rozwiązujemy zakładając iż ciało o masie m może poruszać się tylko w kierunku poziomym a więc ma 1 stopień swobody jego położenie opisuje zmienna y_m .

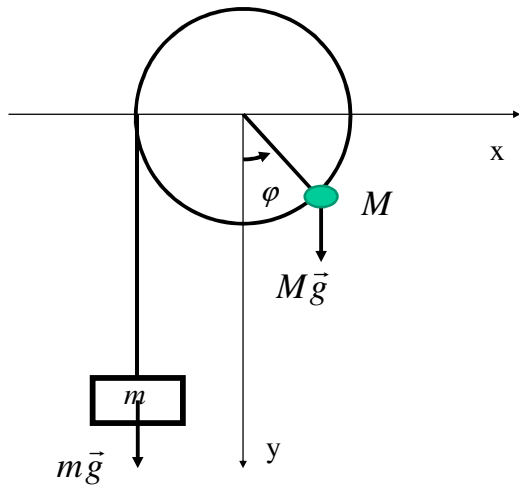
Ciało o masie M może poruszać się po okręgu (krzywej) a więc ma 1 stopień swobody. Do opisu jego położenia może służyć kąt φ pokazany na rysunku (w pełni opisuje ono położenie ciała na okręgu a równanie więzów

$$x_M^2 + y_M^2 - R^2 = 0 \text{ nie wprowadza ograniczenia na wartości kąta } \varphi)$$

Na skutek połączenia obu ciał nicią dochodzi dodatkowy warunek więzów

$$y_m + \frac{3}{2}R\pi - R\varphi = l \Rightarrow y_m = l - \frac{3}{2}R\pi + R\varphi$$

a więc liczba stopni swobody układu maleje z 2 do 1. Do opisu ruchu wystarczy 1 współrzędna uogólniona. Może być nią kąt φ od którego można uzależnić także położenie ciała o masie m



1 współrzędna uogólniona φ .

Związek współrzędnych x_M oraz y_M określających położenie ciała o masie M z kątem φ

$$x_M = R \sin \varphi \Rightarrow \dot{x}_M = R \cos \varphi \dot{\varphi}$$

$$y_M = R \cos \varphi \Rightarrow \dot{y}_M = -R \sin \varphi \dot{\varphi}$$

Związek współrzędnej y_m określającej położenie ciała o masie m z kątem φ

$$y_m = l - \frac{3}{2} R \pi + R \varphi \Rightarrow \dot{y}_m = R \dot{\varphi}$$

Energia kinetyczna układu ciał

$$T = \frac{m}{2} \dot{y}_m^2 + \frac{M}{2} (\dot{x}_M^2 + \dot{y}_M^2) = \frac{m}{2} (R \dot{\varphi})^2 + \frac{M}{2} (R \dot{\varphi})^2 = \frac{1}{2} (m + M) R^2 \dot{\varphi}^2 = T(\dot{\varphi})$$

Energia potencjalna układu ciał $V = -mgy_m - Mgy_M$

Ten wybór zapewnia iż są spełnione relacje określające związek potencjału z siłami

$$\text{działającymi na ciało o masie } M \quad F_{Mx} = -\frac{\partial V}{\partial x_M} = 0 \quad F_{My} = -\frac{\partial V}{\partial y_M} = Mg$$

$$\text{oraz ciało o masie } m \quad F_{mx} = -\frac{\partial V}{\partial x_m} = 0 \quad F_{my} = -\frac{\partial V}{\partial y_m} = mg$$

Uzależniając energię potencjalną od współrzędnej uogólnionej mamy

$$V = -mgy_m - Mgy_M = -mgR\varphi - MgR \cos \varphi + const$$

Funkcja Lagrange'a $L = T - V = \frac{1}{2}(m + M)R^2\dot{\varphi}^2 + mgR\varphi + MgR\cos\varphi - const$

Równanie Lagrange'a II rodzaju

$$\frac{d}{dt}\left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}}\right) - \frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0 \Rightarrow (m + M)R^2\ddot{\varphi} - mgR + MgR\sin\varphi = 0 \Rightarrow \ddot{\varphi} = \frac{g(m - M\sin\varphi)}{(M + m)R}$$

Wyznaczenie położenia równowagi oraz opis ruchu wokół położenia równowagi

W położeniu równowagi $\ddot{\varphi} = 0 \Rightarrow \sin\varphi = \frac{m}{M}$

Ponieważ $\sin\varphi \leq 1$ to położenie równowagi może wystąpić tylko w przypadku gdy

$m \leq M$ przy czym uwzględniając to iż $V = -mgR\varphi - MgR\cos\varphi + const$ $\frac{dV}{d\varphi} = -mgR + MgR\sin\varphi$

widać iż w położeniu tym $\frac{dV}{d\varphi} = 0$

Oznaczając przez φ_0 kąt spełniający warunek $\sin\varphi_0 = \frac{m}{M}$ i zakładając iż $0 < \varphi_0 < \frac{\pi}{2}$

można pokazać iż

$$\frac{dV}{d\varphi} > 0 \quad \text{dla} \quad \varphi > \varphi_0 \quad \text{oraz} \quad \frac{dV}{d\varphi} < 0 \quad \text{dla} \quad \varphi < \varphi_0$$

A zatem w położeniu odpowiadającym $\varphi = \varphi_0$ potencjał $V = -mgR\varphi - MgR\cos\varphi$ osiąga **minimum** czyli jest to punkt równowagi trwałej (stabilnej).

Wprowadzamy nową współrzędną $\tilde{\varphi} = \varphi - \varphi_0$ określającą wychylenie z położenia równowagi. Zachodzą relację

$$\begin{aligned} \cos(\varphi) &= \cos(\varphi_0 + \tilde{\varphi}) = \cos(\varphi_0)\cos(\tilde{\varphi}) - \sin(\varphi_0)\sin(\tilde{\varphi}) = \\ &= \sqrt{1 - \sin^2(\varphi_0)}\cos(\tilde{\varphi}) - \sin(\varphi_0)\sin(\tilde{\varphi}) = \sqrt{1 - \frac{m^2}{M^2}}\cos(\tilde{\varphi}) - \frac{m}{M}\sin(\tilde{\varphi}) \end{aligned}$$

$\varphi_0 < \frac{\pi}{2}$

$$\dot{\varphi} \approx \dot{\tilde{\varphi}}$$

Energia kinetyczna $T = \frac{1}{2}(m+M)R^2\dot{\varphi}^2 = \frac{1}{2}(m+M)R^2\dot{\tilde{\varphi}}^2 = T(\dot{\tilde{\varphi}})$

Dla niewielkich wychyleń układu z położenia równowagi $\tilde{\varphi} = \varphi - \varphi_0$ możemy znaleźć przybliżoną postać potencjału i funkcji Lagrange'a przyjmując iż

$$\sin(\tilde{\varphi}) \approx \tilde{\varphi} \quad \cos(\tilde{\varphi}) \approx 1 - \frac{\tilde{\varphi}^2}{2}$$

W tym przybliżeniu $\cos(\varphi) = \sqrt{1 - \frac{m^2}{M^2}}\cos(\tilde{\varphi}) - \frac{m}{M}\sin(\tilde{\varphi}) \approx \sqrt{1 - \frac{m^2}{M^2}}\left(1 - \frac{\tilde{\varphi}^2}{2}\right) - \frac{m}{M}\tilde{\varphi}$

Potencjał

$$V = -mgR\varphi - MgR\cos(\varphi) \approx$$

$$\approx -mgR(\tilde{\varphi} + \varphi_0) - MgR\left[\sqrt{1 - \frac{m^2}{M^2}}\left(1 - \frac{\tilde{\varphi}^2}{2}\right) - \frac{m}{M}\tilde{\varphi}\right] =$$

$$-mgR\tilde{\varphi} - mgR\varphi_0 - MgR\sqrt{1 - \frac{m^2}{M^2}}\left(1 - \frac{\tilde{\varphi}^2}{2}\right) + mgR\tilde{\varphi} =$$

$$V \approx -mgR\tilde{\varphi} - mgR\varphi_0 - MgR\sqrt{1 - \frac{m^2}{M^2}} \left(1 - \frac{\tilde{\varphi}^2}{2}\right) + mgR\tilde{\varphi} =$$

$$= +\frac{1}{2}MgR\sqrt{1 - \frac{m^2}{M^2}}\tilde{\varphi}^2 + const = \frac{1}{2}gR\sqrt{M^2 - m^2}\tilde{\varphi}^2 + const$$

Przybliżona postać funkcji Lagrange'a

$$L = T - V \approx$$

$$\frac{1}{2}(M + m)R^2\dot{\tilde{\varphi}}^2 - \frac{1}{2}gR\sqrt{M^2 - m^2}\tilde{\varphi}^2 - const$$

Równanie Lagrange'a II rodzaju

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\tilde{\varphi}}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \tilde{\varphi}} = 0 \Rightarrow (m + M)R^2\ddot{\tilde{\varphi}} + gR\sqrt{M^2 - m^2}\tilde{\varphi} = 0 \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \ddot{\tilde{\varphi}} + \frac{\sqrt{M^2 - m^2}}{M + m} \frac{g}{R} \tilde{\varphi} = 0$$

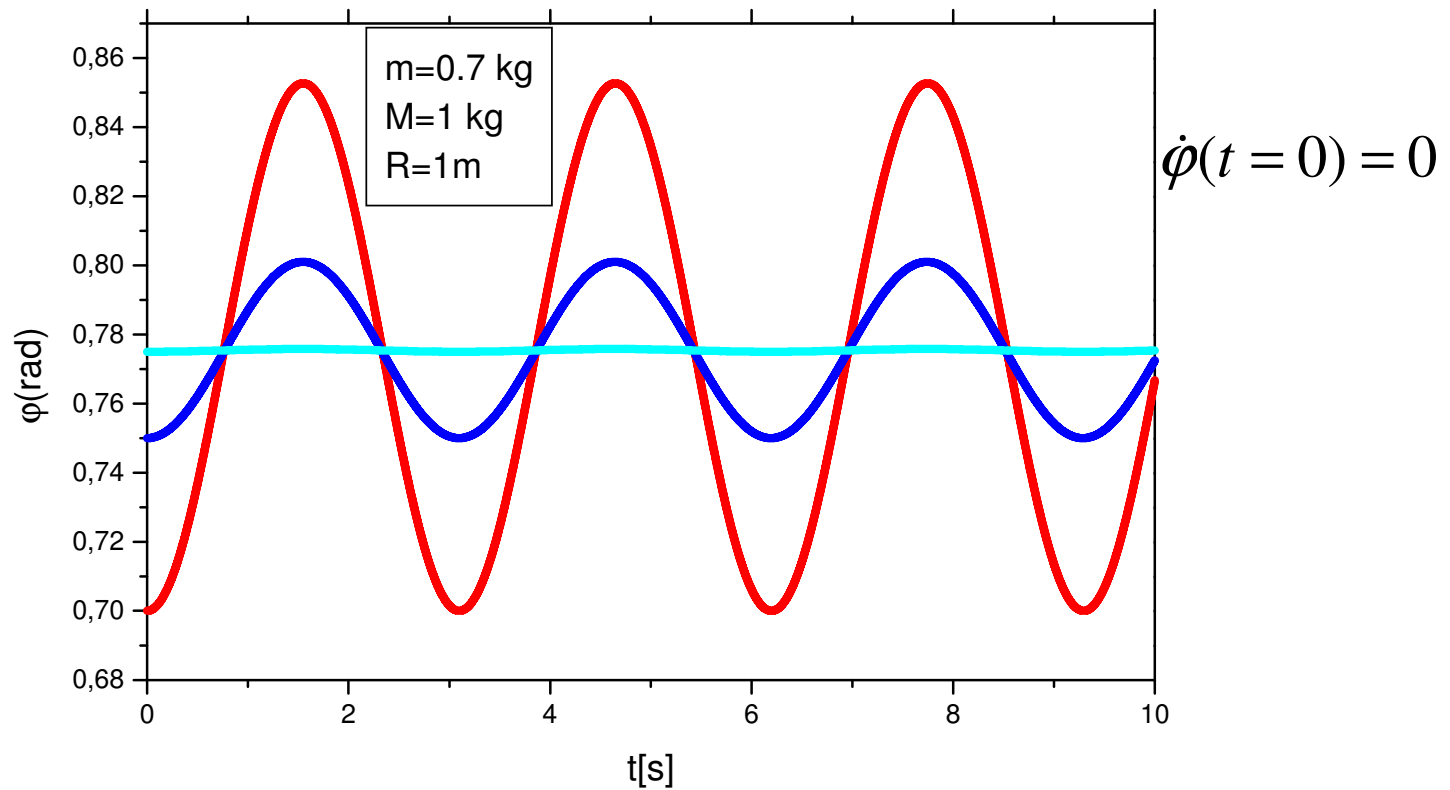
Równanie to opisuje drgania harmoniczne zachodzące wokół położenia

$$\text{równowagi z częstością kołową } \omega = \sqrt{\frac{\sqrt{M^2 - m^2}}{M + m} \frac{g}{R}} = \sqrt{\sqrt{\frac{(M - m)(M + m)}{(M + m)^2}} \frac{g}{R}} = \sqrt{\sqrt{\frac{M - m}{M + m}} \frac{g}{R}}$$

Potencjał V proporcjonalny do $\tilde{\varphi}^2$
 Brak członów proporcjonalnych do $\tilde{\varphi}$
 $V - const \geq 0 \rightarrow$ Potencjał o podobnej postaci jak dla oscylatora harmonicznego

Przykład: $m=0.7$ kg, $M=1$ kg, $\sin(\varphi_0)=0,7$, $\varphi_0=0.775$ rad

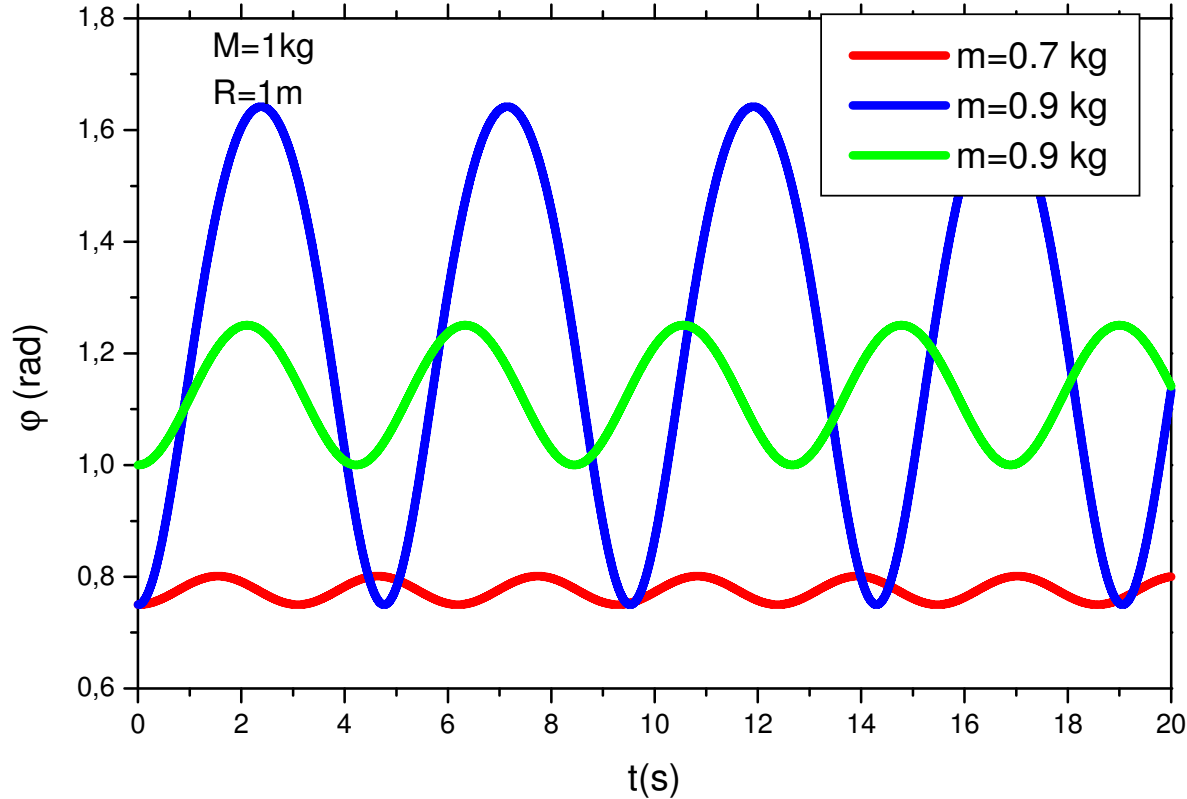
$$\omega = 2,03 \frac{\text{rad}}{\text{s}} \quad T = \frac{2\pi}{\omega} = 3,1\text{s}$$



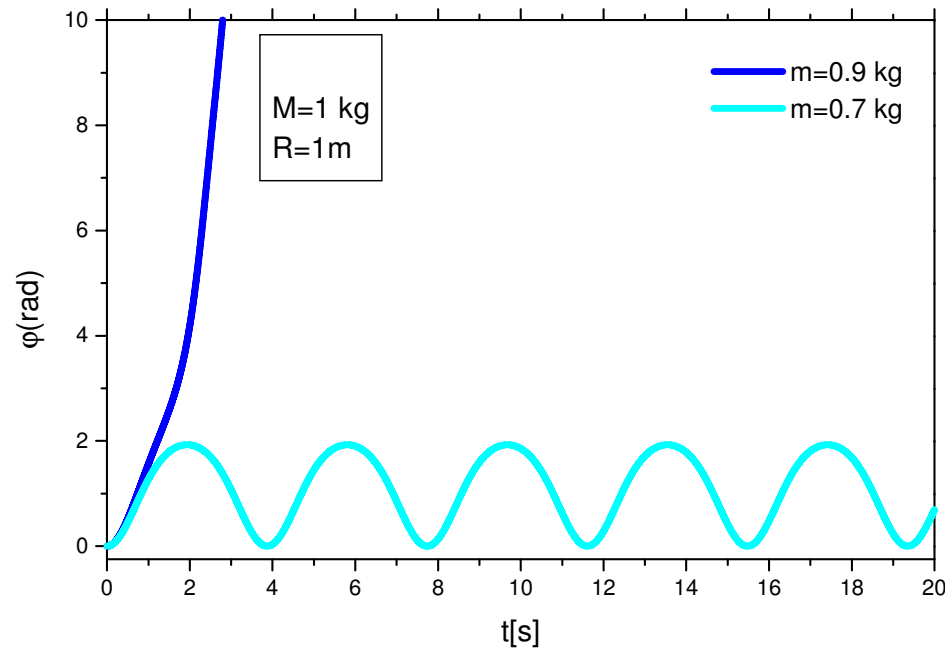
Przykład: $m=0.9$ kg, $M=1$ kg, $\sin(\varphi_0)=0,9$, $\varphi_0=1.11$ rad

$$\omega = 1,5 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$$

$$T = \frac{2\pi}{\omega} = 4,19 \text{ s}$$



$$\dot{\varphi}(t=0) = 0$$



$$\dot{\phi}(t=0) = 0$$

Gdy wychylenie początkowe od położenia równowagi będzie zbyt duże ruch przestaje mieć charakter drgań

Gdy $\varphi_0 > \frac{\pi}{2}$ to potencjał V osiąga **maksimum** dla $\varphi = \varphi_0$ takiego iż $\sin \varphi_0 = \frac{m}{M}$

$$V = -mgR\varphi - MgR \cos \varphi \quad \frac{dV}{d\varphi} = -mgR + MgR \sin \varphi$$

$$\begin{aligned} \cos(\varphi) &= \cos(\varphi_0 + \tilde{\varphi}) = \cos(\varphi_0)\cos(\tilde{\varphi}) - \sin(\varphi_0)\sin(\tilde{\varphi}) = \\ &= -\sqrt{1 - \sin^2(\varphi_0)}\cos(\tilde{\varphi}) - \sin(\varphi_0)\sin(\tilde{\varphi}) \approx -\frac{\sqrt{M^2 - m^2}}{M} \left(1 - \frac{\tilde{\varphi}^2}{2}\right) - \frac{m}{M} \sin \tilde{\varphi} \end{aligned}$$

$$V \approx -\frac{1}{2} gR \sqrt{M^2 - m^2} \tilde{\varphi}^2 + const$$

$$V - const \leq 0$$

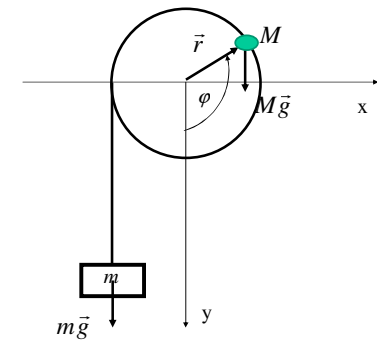
Potencjał inny od potencjału oscylatora

$$L \approx \frac{1}{2} (m + M) R^2 \dot{\tilde{\varphi}}^2 + \frac{1}{2} gR \sqrt{M^2 - m^2} \tilde{\varphi}^2 + const$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\tilde{\varphi}}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \tilde{\varphi}} = 0 \Rightarrow \ddot{\tilde{\varphi}} - \sqrt{\frac{M - m}{m + M}} \frac{g}{r} \tilde{\varphi} =$$

$$\tilde{\varphi} = A \exp(\gamma t) + B \exp(-\gamma t)$$

$$\gamma = \sqrt{\sqrt{\frac{M - m}{m + M}} \frac{g}{r}}$$



Układ wychylony z położenia równowagi będzie oddalał się od tego położenia

Przykład: $m=0.7$ kg, $M=1$ kg, $\sin(\varphi_0)=0,7$, $\varphi_0=2.3661$ rad

