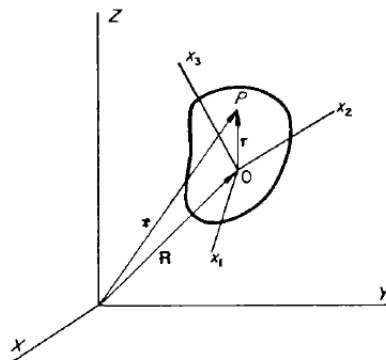


VIII. 剛体の運動

1. 座標系

剛体の運動（回転、並進運動など）を記述するために、図のように「静止座標系」 XYZ および剛体と固く結びついている「運動座標系」 $x_1x_2x_3$ を利用する。



この講義では、運動座標系の原点 (O) は剛体の質量中心にとる。（その理由は後で分かる。） XYZ 系において、ある時刻で O の位置ベクトルを \vec{R} とし、剛体の任意の点 P の位置ベクトルを \vec{r} とする。図から

$$\vec{r} = \vec{R} + \vec{r} \quad (1)$$

ただし、 \vec{r} は $x_1x_2x_3$ 系での P の位置ベクトルである。

剛体の運動（ベクトル \vec{r} の変化）を次の2つの運動に分けて記述する：

- 質量中心 O の運動（外力がない場合は等速度運動、外力がある場合は回転運動でも有り得る）
- 質量中心 O のまわりの回転運動

すなわち、点 P の微小変化は次のように表す：

$$d\vec{r} = d\vec{R} + (d\vec{\varphi} \times \vec{r}) \quad (2)$$

(Sect. II, 式 (12) に参照。) ただし $d\vec{\varphi}$ はある時刻での O の回りの回転軸方向とその回転角度を表している。式 (2) を dt で割り算すると、

$$\vec{v} = \vec{V} + (\vec{\Omega} \times \vec{r}) \quad (3)$$

が得られる。ただし $\vec{v} = \frac{d\vec{r}}{dt}$ は XYZ 系での P の速度、 $\vec{V} = \frac{d\vec{R}}{dt}$ は XYZ 系での質量中心の速度、 $\vec{\Omega} = \frac{d\vec{\varphi}}{dt}$ は質量中心 O の回りの角速度である。

注意：ある時刻での剛体の「角速度」 $\vec{\Omega}$ は、運動座標系の選び方に関係なく、物理的に明確な意味を持っている。すなわち、 $\vec{\Omega}$ は運動座標系の選び方に依存しない。(直感的に理解できるが、証明について教科書 p. 122, 式(31.3)に参照。) 例えば、質量中心の回りの角速度と「本当の回転軸」の回りの角速度は等価である。($\vec{\Omega}' = \vec{\Omega}$.)

2. 運動エネルギーと慣性モーメント

XYZ 系での剛体の運動エネルギーは $\sum \frac{m\vec{v}^2}{2}$ で表される。ただし、剛体を質点の集合として見なし、全ての質点について和をとる。式 (3) を使って運動エネルギーは次のように表される：

$$\begin{aligned} T &= \sum \frac{m\vec{v}^2}{2} = \frac{\mu}{2} \vec{V}^2 + \sum \frac{m}{2} (\vec{\Omega} \times \vec{r})^2 \\ &= \frac{\mu}{2} \vec{V}^2 + \frac{1}{2} \sum m \left[\Omega^2 r^2 - (\vec{\Omega} \cdot \vec{r})^2 \right] \end{aligned} \quad (4)$$

ただし $\mu = \Sigma m$ は全質量であり、質量中心 $\vec{R} = (\Sigma m\vec{r}) / \mu = \vec{0}$ を使った。

今後はベクトルの成分 ($i, j, k = 1, 2, 3$) を使って (4) の回転部分 (第2項) を表す。 $\Omega^2 = \Sigma_{i=1}^3 \Omega_i^2 \equiv \Omega_i^2$, $\vec{\Omega} \cdot \vec{r} = \Sigma_{i=1}^3 \Omega_i x_i \equiv \Omega_i x_i$ などを使って¹

$$\begin{aligned} T_{\text{rot}} &= \frac{1}{2} \Sigma m \left(\Omega_i^2 x_\ell^2 - \Omega_i x_i \Omega_k x_k \right) \\ &= \frac{1}{2} \Sigma m \left(\Omega_i \Omega_k \delta_{ik} x_\ell^2 - \Omega_i \Omega_k x_i x_k \right) \\ &= \frac{1}{2} \Omega_i \Omega_k \Sigma m \left(x_\ell^2 \delta_{ik} - x_i x_k \right) \equiv \frac{1}{2} I_{ik} \Omega_i \Omega_k \end{aligned} \quad (5)$$

ここで和の記号 (Σ) は質点についての和のみを表している (脚注1に参照)。なお、 δ_{ik} は Kronecker delta 記号であり、 $i = k$ のときに $\delta_{ik} = 1$, $i \neq k$ のときに $\delta_{ik} = 0$ である。従って、 $\Omega_i = \delta_{ik} \Omega_k$ が成り立つ。(5) の最後に剛体の「慣性テンソル」を定義した：

$$I_{ik} = \Sigma m \left(x_\ell^2 \delta_{ik} - x_i x_k \right) \longrightarrow \int \rho(\vec{r}) \left(x_\ell^2 \delta_{ik} - x_i x_k \right) d^3r \quad (6)$$

最後の形は連続的な質量分布 (密度 $\rho(\vec{r})$) に対応する。

この慣性テンソルを使って最終的に剛体の Lagrangian $L = T - U$ が次のように表される：

$$L = \frac{\mu}{2} \vec{V}^2 + \frac{1}{2} I_{ik} \Omega_i \Omega_k - U \quad (7)$$

慣性テンソルは対称であり ($I_{ik} = I_{ki}$)、具体的な形は次のように

¹この講義ノートでは、ある公式の中の積において、同じベクトル成分の番号 (i, j, k など) が2回出てくる場合は自動的に和をとることを約束する。即ち、ある積の中で i, j, k など2回出てくるときに和の記号 ($\Sigma_{i=1}^3$ など) を省略する。

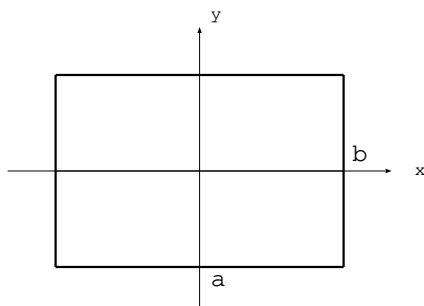
なる :

$$I_{ik} = \begin{pmatrix} \sum m (y^2 + z^2) & -\sum m x y & -\sum m x z \\ -\sum m y x & \sum m (x^2 + z^2) & -\sum m y z \\ -\sum m z x & -\sum m z y & \sum m (x^2 + y^2) \end{pmatrix} \quad (8)$$

I_{ik} は実数の対称テンソルなので、ある直交行列 \mathcal{O} を使って対角化できる²。すなわち、運動座標系の軸 (x_1, x_2, x_3) の向きを適当にとれば慣性テンソルは対角の形となり、その対角成分 I_1, I_2, I_3 は主慣性モーメントと呼ばれている。

3. 主慣性モーメントの計算とその応用 (具体例, 途中の計算は各自で確認)

(1) 長方形の薄い板 (質量 M , 辺の長さは a, b) :



面積当たりの質量 (密度) は $\rho = \frac{M}{ab}$ は一定で、 $z = 0$ なので、主慣性モーメントの定義から

$$I_{xx} \equiv I_1 = \int_{-a/2}^{a/2} dx \int_{-b/2}^{b/2} dy \rho y^2 = \frac{M}{12} b^2$$

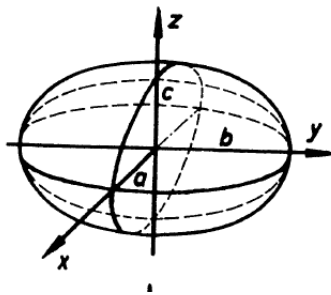
²多くの場合は、この対角化の操作は運動座標系の軸 (x_1, x_2, x_3) を物体の対称軸 $(\hat{x}_1, \hat{x}_2, \hat{x}_3)$ へ回すことに対応する。具体的に、 $\hat{x}_i = \mathcal{O}_{ii'} x_{i'} = x_{i'} \mathcal{O}_{i'i}^T$ とすると、直交変換後の慣性テンソル \hat{I} は次のようになる :

$$\begin{aligned} \hat{I}_{ik} &= \sum m (\hat{x}_\ell^2 \delta_{ik} - \hat{x}_i \hat{x}_k) = \mathcal{O}_{ii'} \left[\sum m (x_{\ell'}^2 \delta_{i'k'} - x_{i'} x_{k'}) \right] \mathcal{O}_{k'k}^T \\ &= (\mathcal{O} I \mathcal{O}^T)_{ik} = \begin{pmatrix} I_1 & 0 & 0 \\ 0 & I_2 & 0 \\ 0 & 0 & I_3 \end{pmatrix} \end{aligned}$$

$$I_{yy} \equiv I_2 = \int_{-a/2}^{a/2} dx x^2 \int_{-b/2}^{b/2} dy \rho = \frac{M}{12} a^2$$

$$I_{zz} \equiv I_3 = \int_{-a/2}^{a/2} dx \int_{-b/2}^{b/2} dy \rho (x^2 + y^2) = I_1 + I_2 = \frac{M}{12} (a^2 + b^2)$$

(2) 楕円体 (質量 M , 半軸の長さは a, b, c):



楕円体内部は次式で表される :

$$V : \left(\frac{x}{a}\right)^2 + \left(\frac{y}{b}\right)^2 + \left(\frac{z}{c}\right)^2 \leq 1$$

その体積は $V = \frac{4\pi}{3}abc$ で、密度 $\rho = M/V$ は一定である。
極座標を使って、楕円体の内部を次式で表される:

$$x = ar \sin \Theta \cos \varphi, \quad y = br \sin \Theta \sin \varphi, \quad z = cr \cos \Theta$$

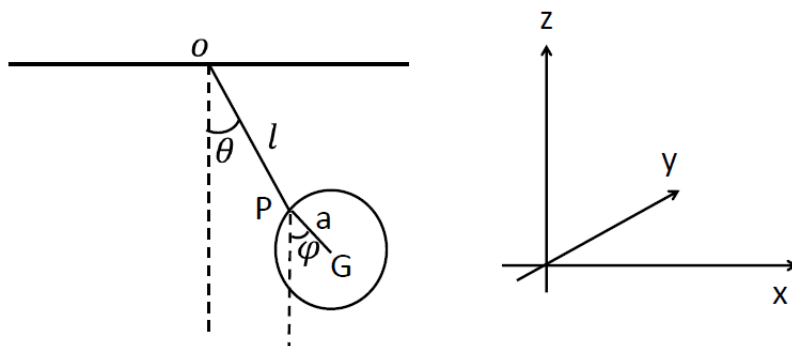
ただし $0 \leq r \leq 1$ は無次元の数である。($r = 1$ は楕円体の表面を表している。) それを使って計算すれば

$$I_{xx} \equiv I_1 = \int_V d^3r \rho (y^2 + z^2) = \frac{M}{5} (b^2 + c^2)$$

$$I_{yy} \equiv I_2 = \int_V d^3r \rho (x^2 + z^2) = \frac{M}{5} (a^2 + c^2)$$

$$I_{zz} \equiv I_3 = \int_V d^3r \rho (x^2 + y^2) = \frac{M}{5} (a^2 + b^2)$$

(3) 球 (半径 a) の慣性モーメントの応用例 :



図のように、長さ l の糸の上端を固定し、下端に質量 m , 半径 a の一様球を取り付け、鉛直面内で振動させる。図の角度 θ, φ を使ってこの系の Lagrangian を導く。

図のような座標軸をとると

$$\begin{aligned}\vec{OG} &= (l \sin \theta + a \sin \varphi, 0, -l \cos \theta - a \cos \varphi) \\ \frac{d}{dt} \vec{OG} &= (l \dot{\theta} \cos \theta + a \dot{\varphi} \cos \varphi, 0, l \dot{\theta} \sin \theta + a \dot{\varphi} \sin \varphi)\end{aligned}$$

従って、重心の運動エネルギー T_g および重心回りの回転エネルギー T_r は次のようになる：

$$\begin{aligned}T_g &= \frac{m}{2} \left(\frac{d}{dt} \vec{OG} \right)^2 = \frac{m}{2} (l^2 \dot{\theta}^2 + a^2 \dot{\varphi}^2 + 2la \dot{\theta} \dot{\varphi} \cos(\theta - \varphi)) \\ T_r &= \frac{1}{2} I_{ik} \Omega_i \Omega_k \quad (\Omega_1 = \Omega_3 = 0, \Omega_2 = \dot{\varphi}) \\ &= \frac{1}{2} I_2 \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{5} m a^2 \dot{\varphi}^2\end{aligned}$$

ポテンシャルエネルギーは

$$V = -mg(l \cos \theta + a \cos \varphi)$$

Lagrangian は $L = T_g + T_r - V$ となる。

注意：微小振動 ($\Theta \ll 1, \varphi \ll 1$) の場合は Θ, φ の運動方程式は解ける。以前勉強した「2重振り子」に参照。

4. 剛体の角運動量および剛体の運動方程式

1) 剛体の角運動量

ここで剛体の角運動量 \vec{M} は、質量中心に対する角運動量と理解する。従って、式 (3) において質量中心の速度 $\vec{V} = 0$ とする：

$$\begin{aligned}\vec{M} &= \sum m (\vec{r} \times \vec{v}) = \sum m [\vec{r} \times (\vec{\Omega} \times \vec{r})] \\ &= \sum m [r^2 \vec{\Omega} - \vec{r} (\vec{r} \cdot \vec{\Omega})]\end{aligned}\quad (9)$$

ベクトルの成分で表すと次のようになる：

$$M_i = \sum m (x_\ell^2 \Omega_i - x_i x_k \Omega_k) = \Omega_k \sum m (x_\ell^2 \delta_{ik} - x_i x_k) \quad (10)$$

慣性テンソルの定義 (6) と比較すれば

$$M_i = I_{ik} \Omega_k \quad (11)$$

(ただし、 $k = 1, 2, 3$ について和をとる約束を思い出す。) 軸 x_1, x_2, x_3 は物体の主慣性軸の場合は、慣性テンソルが対角化され (p.4 に参照)、角運動量の成分は次のようになる：

$$M_1 = I_1 \Omega_1 \quad M_2 = I_2 \Omega_2 \quad M_3 = I_3 \Omega_3 \quad (12)$$

一般に角速度 $\vec{\Omega}$ の向きと角運動量 \vec{M} の向きは異なるが、主軸の回りの回転の場合のみ、式 (12) において $\vec{\Omega}$ の一つの成分しかゼロでないので、その場合のみ $\vec{\Omega}$ と \vec{M} は同じ向きである。

2) 剛体の運動方程式

剛体の自由度の数は6である：重心の自由度 $\vec{R}(t)$ (ただし $\dot{\vec{R}} = \vec{V}$) と重心に対する回転軸の向きおよび回転角度 $\varphi(t)$ (ただし $\dot{\varphi} = \vec{\Omega}$)。それらの運動方程式は Lagrangian (7) から簡単に導くことができる。まずは重心座標 \vec{R} の運動方程式 (Euler-Lagrange equation) :

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \vec{V}} = \frac{\partial L}{\partial \vec{R}} \quad (13)$$

(7) を使って、

$$\frac{\partial L}{\partial \vec{V}} = \mu \vec{V} = \vec{P} = \Sigma \vec{p} \quad (14)$$

$$\frac{\partial L}{\partial \vec{R}} = -\frac{\partial U}{\partial \vec{R}} = \vec{F} = \Sigma \vec{f} \quad (15)$$

ただし $\vec{P} = \Sigma \vec{p}$ は全運動量であり、 $\vec{F} = \Sigma \vec{f}$ は外力の和を表している³。即ち、重心に対する運動方程式 (13) は全ての質点の運動方程式を足し上げたものとなり、

$$\frac{d\vec{P}}{dt} = \vec{F} \quad (16)$$

で表される。

次に、質量中心に対する回転軸および回転角度 $\varphi(t)$ に対する運動方程式は

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \vec{\Omega}} = \frac{\partial L}{\partial \vec{\varphi}} \quad (17)$$

³重心を $\delta \vec{R}$ だけで移動すれば、全ての質点の座標ベクトル \vec{r} も $\delta \vec{R}$ だけで変わる、式 (1) に参照。従って、ポテンシャルエネルギーの変化は確かに

$$\delta U = \Sigma \frac{\partial U}{\partial \vec{r}} \cdot \delta \vec{r} = \delta \vec{R} \cdot \Sigma \frac{\partial U}{\partial \vec{r}} = -\delta \vec{R} \cdot \Sigma \vec{f} = -\delta \vec{R} \cdot \vec{F}$$

従って、式 (15) は確認された。

(7) を使って、左辺に現れる項は剛体の角運動量となることが分かる：

$$\frac{\partial L}{\partial \Omega_i} = I_{ik} \Omega_k = M_i \quad (18)$$

(17) の右辺の意味を理解するために、剛体全体を $\delta\vec{\varphi}$ だけで回す場合を考え、そのときのポテンシャルエネルギーの変化は

$$\delta U = -\sum \vec{f} \cdot \delta \vec{r} = -\sum \vec{f} \cdot (\delta \vec{\varphi} \times \vec{r}) = -\delta \vec{\varphi} \cdot \sum (\vec{r} \times \vec{f}) \equiv -\vec{K} \cdot \delta \vec{\varphi} \quad (19)$$

ここで Sect. II の式 (12) を使い、外力 $\vec{F} = \sum \vec{f}$ のモーメント (トルク) を次のように定義した：

$$\vec{K} = \sum (\vec{r} \times \vec{f}) \quad (20)$$

従って、回転角度 $\vec{\varphi}$ に対する運動方程式 (17) は次のようになる：

$$\frac{d\vec{M}}{dt} = \vec{K} \quad (21)$$

注意：上記の運動方程式 (16) および (21) は「静止座標系」(慣性系 XYZ) における運動方程式であり、左辺での微分 $d\vec{P}/dt$ および $d\vec{M}/dt$ はこの慣性系での時間変化率を表している。一般にベクトル \vec{A} について、「慣性系」での変化率 $d\vec{A}/dt$ と「回転系」($x_1x_2x_3$) での変化率 $d'\vec{A}/dt$ は次のように結びついている：

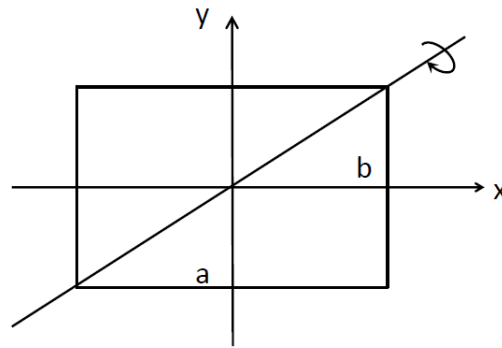
$$d\vec{A}/dt = d'\vec{A}/dt + (\vec{\Omega} \times \vec{A}) \quad (22)$$

上式の第2個は物体全体の回転から生じるので、第1個は運動座標系から見たベクトル \vec{A} の変化率である。

特に、剛体と一緒に回転する「回転座標系」(非慣性系 $x_1x_2x_3$) において変化しないベクトル \vec{A} の場合は、そのベクトル \vec{A} が物体と一緒に変化しているので、 $d\vec{A}/dt = (\vec{\Omega} \times \vec{A})$ が成り立つ。

5. トルクおよび剛体の運動方程式の具体例（計算は各自で確認）：

(i) 辺の長さが a および $b = a/2$ からなる長方形の薄い板（質量 m ）が対角線を通る軸の回りに一定の角速度 Ω で回転している。角運動量 \vec{M} および回転軸の回りのトルク \vec{K} を求める。



板の慣性モーメントは、全問から

$$I_{xx} \equiv I_1 = \frac{m}{48}a^2, \quad I_{yy} = I_2 = \frac{m}{12}a^2, \quad I_{zz} = I_3 = I_1 + I_2 = \frac{5m}{48}a^2$$

角速度のベクトル $\vec{\Omega}$ の向きは対角線の向き (x 軸との角度を θ とすると、 $\tan \theta = 1/2$)、大きさは Ω であるので、

$$\vec{\Omega} = (\Omega \cos \theta, \Omega \sin \theta, 0) = \left(\frac{2}{\sqrt{5}}\Omega, \frac{1}{\sqrt{5}}\Omega, 0 \right)$$

従って、角運動量は次のようになる：

$$M_1 = I_1\Omega_1 = \frac{ma^2\Omega}{24\sqrt{5}}, \quad M_2 = I_2\Omega_2 = \frac{ma^2\Omega}{12\sqrt{5}}, \quad M_3 = 0$$

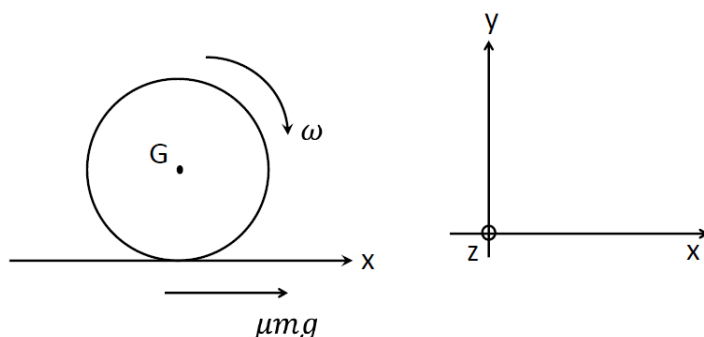
トルク \vec{K} を計算するために、次の関係式を使う：

$$\begin{aligned} \vec{K} &= \frac{d\vec{M}}{dt} = \frac{d'\vec{M}}{dt} + (\vec{\Omega} \times \vec{M}) \\ &= (\vec{\Omega} \times \vec{M}) = \left(0, 0, \frac{1}{40}ma^2\Omega^2 \right) \end{aligned}$$

ただし上式では (22) を使い、運動座標系では \vec{M} が静止していることを利用した。

従って、このような運動が成り立つために外力によるトルク \vec{K} が必要である。

(ii) 半径 r の球が角速度 ω_0 で中心軸の回りに回転している。この球が摩擦係数 μ の平面上に落下したとき、最初滑ってから、次に滑らずに転がり始める。球の回転軸は水平のまま保たれるとし、転がり摩擦はゼロとする。そのときに、重心の最終並進速度、およびこの速度に達するまでに移動した距離を求める。



球が落下した時刻を $t = 0$ とし、その位置は $x = 0$ とする。球が転がり始めた時刻を t_1 とする。

$t < t_1$ (滑り状態) で右向きの摩擦力 μmg が働くので、重心の運動方程式 (式 (16) に参照)

$$m \dot{x} = \mu mg$$

$$\Rightarrow \dot{x}(t) = \dot{x}(0) + \mu g t = \mu g t \quad (23)$$

$$\Rightarrow x(t) = \frac{1}{2} \mu g t^2 \quad (24)$$

となる。 $t < t_1$ (滑り状態) でトルク $-\mu m g r$ が働くので、回転軸まわりの運動方程式は (式 (21) に参照)

$$\begin{aligned} I\dot{\omega} &= -\mu m g r \\ \Rightarrow \omega(t) &= \omega_0 - \frac{5\mu g}{2r} t \end{aligned} \quad (25)$$

となる。ただし、球の慣性モーメント $I = \frac{2}{5}mr^2$ を使った。時刻 $t = t_1$ のときに滑ることなく転がり始めたので、条件

$$\dot{x}(t_1) = r\omega(t_1)$$

が成り立つ。それを使って、式 (23) および (25) から、

$$\begin{aligned} \mu g t_1 &= r\omega_0 - \frac{5}{2}\mu g t_1 \\ \Rightarrow t_1 &= \frac{2r\omega_0}{7\mu g} \end{aligned}$$

$t > t_1$ のときに摩擦力が働かないので、重心の最終速度は $t = t_1$ の速度と同じので、(23) から

$$v_f = \mu g t_1 = \frac{2}{7} r\omega_0$$

また、時刻 t_1 までに移動した距離は (24) より

$$x(t_1) = \frac{1}{2}\mu g t_1^2 = \frac{2}{49} \frac{r^2\omega_0^2}{\mu g}$$