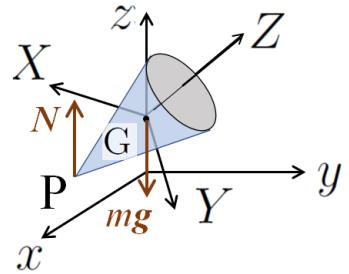


## 対称コマのダイナミクス – 軸の先端が床面を動く場合

運動方程式：

$$\begin{cases} m \frac{d\mathbf{v}_G}{dt} = -mg\hat{\mathbf{e}}_z + \mathbf{N} \\ \frac{d\mathbf{L}_G}{dt} = \mathbf{r} \times m \left( \frac{d\mathbf{v}_G}{dt} + g\hat{\mathbf{e}}_z \right) \end{cases} \quad (1)$$

$\mathbf{r}$  は重心 G から軸の先端 P へ向かうベクトル：



$$\mathbf{r} := \mathbf{r}_P - \mathbf{r}_G = -h\hat{\mathbf{e}}_Z, \quad h := \overline{GP}$$

ただし、XYZ 座標系はコマに固定された座標系で、 $\hat{\mathbf{e}}_Z$  は Z 軸（中心軸）方向の単位ベクトル。これを用いると、

$$\mathbf{v}_G = \mathbf{v}_P + h \frac{d\hat{\mathbf{e}}_Z}{dt} = \mathbf{v}_P + h\boldsymbol{\omega} \times \hat{\mathbf{e}}_Z, \quad \mathbf{v}_P \in xy \text{ 平面} \quad (2)$$

ただし、軸の先端が床から離れず、点 P は xy 面内を移動するとした。

一般には、 $\mathbf{v}_P$  が摩擦力、すなわち、 $\mathbf{N}$  の xy 面内の成分を決めている。 $\mathbf{v}_P = 0$  とすると、

$$\mathbf{v}_G = h \frac{d\hat{\mathbf{e}}_Z}{dt} = h\boldsymbol{\omega} \times \hat{\mathbf{e}}_Z$$

となり、中心軸の下端（床との接点）が固定されている場合に帰着する。

**摩擦なしの場合：**  $\mathbf{N}$  は鉛直成分のみを持ち、重心 G は水平方向には移動しない。すなわち、 $\mathbf{v}_G \parallel \hat{\mathbf{e}}_z$  となり、

$$\mathbf{v}_G := v_G \hat{\mathbf{e}}_z; \quad v_G := h \left( \frac{d\hat{\mathbf{e}}_Z}{dt} \cdot \hat{\mathbf{e}}_z \right) = h \left( (\boldsymbol{\omega} \times \hat{\mathbf{e}}_Z) \cdot \hat{\mathbf{e}}_z \right)$$

で与えられる。また、

$$\frac{d\mathbf{v}_G}{dt} := a_G \hat{\mathbf{e}}_z = \dot{v}_G \hat{\mathbf{e}}_z$$

なので、運動方程式 (1) は、

$$\frac{d\mathbf{L}_G}{dt} = -hm(a_G + g)\hat{\mathbf{e}}_Z \times \hat{\mathbf{e}}_z \quad (3)$$

とかける。剛体固定系 (B 系) での成分で書くと、

$$\begin{cases} A\dot{\omega}_X - (A - C)\omega_Y\omega_Z = +hm(a_G + g)e_{zY} \\ A\dot{\omega}_Y + (A - C)\omega_Z\omega_X = -hm(a_G + g)e_{zx} \\ C\dot{\omega}_Z = 0 \Rightarrow \omega_Z = \text{const.} \end{cases} \quad (4)$$

となり、 $\omega_Z$  は定数。

ここで、

$$\begin{aligned} \dot{\boldsymbol{\omega}} &:= \frac{d\boldsymbol{\omega}}{dt} = \frac{d\omega_X}{dt}\hat{\mathbf{e}}_X + \frac{d\omega_Y}{dt}\hat{\mathbf{e}}_Y + \frac{d\omega_Z}{dt}\hat{\mathbf{e}}_Z + \boldsymbol{\omega} \times \boldsymbol{\omega} \\ &= \frac{d\omega_X}{dt}\hat{\mathbf{e}}_X + \frac{d\omega_Y}{dt}\hat{\mathbf{e}}_Y + \frac{d\omega_Z}{dt}\hat{\mathbf{e}}_Z =: \frac{\partial \boldsymbol{\omega}}{\partial t} \end{aligned}$$

に注意して、

$$\begin{aligned}
a_G &= \dot{v}_G = h \left( \frac{d}{dt} (\boldsymbol{\omega} \times \hat{\mathbf{e}}_Z) \right) \cdot \hat{\mathbf{e}}_z \\
&= h \left( \dot{\boldsymbol{\omega}} \times \hat{\mathbf{e}}_Z + \boldsymbol{\omega} \times \frac{d\hat{\mathbf{e}}_Z}{dt} \right) \cdot \hat{\mathbf{e}}_z \\
&= h \left( \dot{\boldsymbol{\omega}} \times \hat{\mathbf{e}}_Z + \boldsymbol{\omega} \times (\boldsymbol{\omega} \times \hat{\mathbf{e}}_Z) \right) \cdot \hat{\mathbf{e}}_z \\
&= h \left( \dot{\boldsymbol{\omega}} \times \hat{\mathbf{e}}_Z + (\boldsymbol{\omega} \cdot \hat{\mathbf{e}}_Z) \boldsymbol{\omega} - \omega^2 \hat{\mathbf{e}}_Z \right) \cdot \hat{\mathbf{e}}_z \\
&= h \left( \dot{\boldsymbol{\omega}} \times \hat{\mathbf{e}}_Z + \omega_Z \boldsymbol{\omega}_\perp - \omega_\perp^2 \hat{\mathbf{e}}_Z \right) \cdot \hat{\mathbf{e}}_z; \quad \boldsymbol{\omega}_\perp := \omega_X \hat{\mathbf{e}}_X + \omega_Y \hat{\mathbf{e}}_Y \\
&= h \left( -e_{Yz} \dot{\omega}_X + e_{Xz} \dot{\omega}_Y + e_{Xz} \omega_Z \omega_X + e_{Yz} \omega_Z \omega_Y - \omega_\perp^2 e_{Zz} \right)
\end{aligned}$$

$$hm(a_G + g) = h^2 m \left( -e_{Yz} \dot{\omega}_X + e_{Xz} \dot{\omega}_Y + e_{Xz} \omega_Z \omega_X + e_{Yz} \omega_Z \omega_Y - \omega_\perp^2 e_{Zz} + g \right)$$

これらを用いて、運動方程式を  $\omega_X$  と  $\omega_Y$  だけの方程式として表すと、

$$\begin{aligned}
(A + mh^2 e_{Yz} e_{zY}) \dot{\omega}_X - mh^2 e_{Xz} e_{zY} \dot{\omega}_Y &= mh^2 e_{Xz} e_{zY} \omega_Z \omega_X + ((A - C) + mh^2 e_{Yz} e_{zY}) \omega_Z \omega_Y \\
&\quad - mh^2 (\omega_\perp^2 e_{Zz} e_{zY} - (g/h) e_{zY}) \\
-mh^2 e_{Yz} e_{zX} \dot{\omega}_X + (A + mh^2 e_{Xz} e_{zX}) \dot{\omega}_Y &= -((A - C) + mh^2 e_{Xz} e_{zX}) \omega_Z \omega_X - mh^2 e_{Yz} e_{zX} \omega_Z \omega_Y \\
&\quad + mh^2 (\omega_\perp^2 e_{Zz} e_{zX} - (g/h) e_{zX})
\end{aligned}$$

あるいは、

$$\begin{aligned}
&\begin{pmatrix} 1 + (mh^2/A)e_{Yz}^2, & -(mh^2/A)e_{Xz}e_{zY} \\ -(mh^2/A)e_{Yz}e_{zX}, & 1 + (mh^2/A)e_{Xz}^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \dot{\omega}_X \\ \dot{\omega}_Y \end{pmatrix} \\
&= \begin{pmatrix} (mh^2/A)e_{Xz}e_{zY}, & 1 - C/A + (mh^2/A)e_{Yz}^2 \\ -(1 - C/A + (mh^2/A)e_{Xz}^2), & -(mh^2/A)e_{Yz}e_{zX} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \omega_Z \omega_X \\ \omega_Z \omega_Y \end{pmatrix} \\
&\quad + \frac{mh^2}{A} (\omega_\perp^2 e_{Zz} - (g/h)) \begin{pmatrix} -e_{zY} \\ e_{zX} \end{pmatrix}
\end{aligned}$$

行列で表すと、

$$\begin{aligned}
T \dot{\boldsymbol{\omega}}_\perp &= \omega_Z U \boldsymbol{\omega}_\perp + \alpha \left( \omega_\perp^2 e_{Zz} - \frac{g}{h} \right) \begin{pmatrix} -e_{zY} \\ e_{zX} \end{pmatrix} \\
T &:= \begin{pmatrix} 1 + \alpha_{YY}, & -\alpha_{YX} \\ -\alpha_{XY}, & 1 + \alpha_{XX} \end{pmatrix}, \quad T^{-1} := \frac{1}{\det} \begin{pmatrix} 1 + \alpha_{XX}, & \alpha_{YX} \\ \alpha_{XY}, & 1 + \alpha_{YY} \end{pmatrix}, \\
U &:= \begin{pmatrix} \alpha_{XY}, & 1 - C/A + \alpha_{YY} \\ -(1 - C/A + \alpha_{XX}), & -\alpha_{YX} \end{pmatrix} \\
\alpha &:= \frac{mh^2}{A}, \quad \alpha_{XY} := \frac{mh^2}{A} e_{zX} e_{zY}, \text{ etc.} \quad \det := (1 + \alpha_{YY})(1 + \alpha_{XX}) - \alpha_{XY}^2
\end{aligned}$$

これより、

$$\begin{aligned}
\dot{\boldsymbol{\omega}}_\perp &= \omega_Z T^{-1} U \boldsymbol{\omega}_\perp + \alpha \left( \omega_\perp^2 e_{Zz} - \frac{g}{h} \right) T^{-1} \begin{pmatrix} -e_{zY} \\ e_{zX} \end{pmatrix} \\
T^{-1} U &= \frac{1}{\det} \begin{pmatrix} (C/A)\alpha_{XY}, & (1 + \alpha_{XX})(1 - C/A) + \alpha_{YY} \\ -(1 + \alpha_{YY})(1 - C/A) - \alpha_{XX}, & -(C/A)\alpha_{XY} \end{pmatrix}
\end{aligned}$$

$e_{zX} = e_{Xz} := \hat{\mathbf{e}}_z \cdot \hat{\mathbf{e}}_X$  などは、 $\hat{\mathbf{e}}_z$  が時間によらないこと、すなわち、

$$\frac{d\hat{\mathbf{e}}_z}{dt} = \frac{\partial \hat{\mathbf{e}}_z}{\partial t} + \boldsymbol{\omega} \times \hat{\mathbf{e}}_z = 0$$

より求める。

実際の計算では、回転演算の4元数表示を用いているので、

$$\frac{dR}{dt} = \frac{1}{2} R \boldsymbol{\omega}_q, \quad e_{zX}\hat{i} + e_{zY}\hat{j} + e_{zZ}\hat{k} = R^{-1}\hat{k}R$$

から求める。

中心軸と床との接点 P の位置ベクトル  $\mathbf{r}_P$  は、

$$\begin{aligned} \mathbf{r}_P &= -h \left( (\hat{\mathbf{e}}_Z \cdot \hat{\mathbf{e}}_x) \hat{\mathbf{e}}_x + (\hat{\mathbf{e}}_Z \cdot \hat{\mathbf{e}}_y) \hat{\mathbf{e}}_y \right) = -h (e_{Zx} \hat{\mathbf{e}}_x + e_{Zy} \hat{\mathbf{e}}_y) \\ &\quad e_{Zx}\hat{i} + e_{Xy}\hat{j} + e_{Zz}\hat{k} = R\hat{k}R^{-1} \end{aligned}$$

で与えられる。

$v_P$  に比例した摩擦力  $\mathbf{F}$  を受ける場合： 床面に平行な摩擦力  $\mathbf{F} := (F_x, F_y, 0)$  が

$$\begin{aligned}\mathbf{F} &= -k\mathbf{v}_P \\ &= -k(\mathbf{v}_G - h\boldsymbol{\omega} \times \hat{\mathbf{e}}_Z)\end{aligned}$$

で与えられるとする。ただし、 $k > 0$  は抵抗係数。

運動方程式は

$$\begin{cases} m \frac{d\mathbf{v}_G}{dt} = -mg\hat{\mathbf{e}}_z + \mathbf{N} \\ \frac{d\mathbf{L}_G}{dt} = \mathbf{r} \times \mathbf{N} \end{cases}$$

ただし、床からの応力  $\mathbf{N}$  は摩擦力  $\mathbf{F}$  と垂直抗力  $\mathbf{R}$

$$\mathbf{N} = \mathbf{F} + \mathbf{R}; \quad \mathbf{F} = -k\mathbf{v}_P \perp \hat{\mathbf{e}}_z, \quad \mathbf{R} \parallel \hat{\mathbf{e}}_z$$

からなる。

コマの軸の先端 P が床から離れないとして、束縛条件は

$$\begin{aligned}\hat{\mathbf{e}}_z \perp \mathbf{v}_P &= \mathbf{v}_G - h\boldsymbol{\omega} \times \hat{\mathbf{e}}_Z \\ &= \mathbf{v}_G - h(\omega_Y \hat{\mathbf{e}}_X - \omega_X \hat{\mathbf{e}}_Y)\end{aligned}$$

と表され、

$$\begin{aligned}v_{Gz} &= h(\boldsymbol{\omega} \times \hat{\mathbf{e}}_Z) \cdot \hat{\mathbf{e}}_z \\ \dot{v}_{Gz} &= h(\dot{\boldsymbol{\omega}} \times \hat{\mathbf{e}}_Z + \boldsymbol{\omega} \times (\boldsymbol{\omega} \times \hat{\mathbf{e}}_Z)) \cdot \hat{\mathbf{e}}_z\end{aligned}$$

が成り立つので、垂直抗力は運動方程式より、

$$\begin{aligned}R &= mg + m\dot{v}_{Gz} \\ &= mg + mh(\dot{\boldsymbol{\omega}} \times \hat{\mathbf{e}}_Z + \boldsymbol{\omega} \times (\boldsymbol{\omega} \times \hat{\mathbf{e}}_Z)) \cdot \hat{\mathbf{e}}_z \\ &= mg + mh(\dot{\omega}_Y \hat{\mathbf{e}}_X - \dot{\omega}_X \hat{\mathbf{e}}_Y + \omega_Z \boldsymbol{\omega} - \omega^2 \hat{\mathbf{e}}_Z) \cdot \hat{\mathbf{e}}_z \\ &= mg + mh(\dot{\omega}_Y e_{Xz} - \dot{\omega}_X e_{Yz} + \omega_Z(\omega_X e_{Xz} + \omega_Y e_{Yz} + \omega_Z e_{Zz}) - \omega^2 e_{Zz}) \\ &= mg + mh(\dot{\omega}_Y e_{Xz} - \dot{\omega}_X e_{Yz} + \omega_Z(\omega_X e_{Xz} + \omega_Y e_{Yz}) - \omega_\perp^2 e_{Zz}) \\ &= -mhe_{Yz}\dot{\omega}_X + mhe_{Xz}\dot{\omega}_Y + mh\omega_Z(e_{Xz}\omega_X + e_{Yz}\omega_Y) - mh\omega_\perp^2 e_{Zz} + mg \\ &=: R_1 + R_2\end{aligned}$$

で与えられる。

角運動量の方程式は

$$\frac{d\mathbf{L}_G}{dt} = -h\hat{\mathbf{e}}_Z \times \mathbf{N}; \quad \mathbf{N} = -k\mathbf{v}_P + R\hat{\mathbf{e}}_z$$

なので、これをXYZ成分で表すと、

$$\begin{aligned} A\dot{\omega}_X - (A - C)\omega_Y\omega_Z &= (-h\hat{\mathbf{e}}_Z \times \mathbf{N}) \cdot \hat{\mathbf{e}}_X = -h(\hat{\mathbf{e}}_X \times \hat{\mathbf{e}}_Z) \cdot \mathbf{N} = h\hat{\mathbf{e}}_Y \cdot \mathbf{N} \\ &= h(-kv_{PY} + N_z e_{Yz}) \\ A\dot{\omega}_Y + (A - C)\omega_Z\omega_X &= (-h\hat{\mathbf{e}}_Z \times \mathbf{N}) \cdot \hat{\mathbf{e}}_Y = -h(\hat{\mathbf{e}}_Y \times \hat{\mathbf{e}}_Z) \cdot \mathbf{N} = -h\hat{\mathbf{e}}_X \cdot \mathbf{N} \\ &= -h(-kv_{PX} + N_z e_{Xz}) \\ C\dot{\omega}_Z &= (-h\hat{\mathbf{e}}_Z \times \mathbf{N}) \cdot \hat{\mathbf{e}}_Z = 0 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} v_{PX} &= v_{GX} - h\omega_Y = v_{Gx}e_{xX} + v_{Gy}e_{yX} - h\omega_Y \\ v_{PY} &= v_{GY} + h\omega_X = v_{Gx}e_{xY} + v_{Gy}e_{yY} + h\omega_X \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}\dot{\omega}_X - (h/A)R_1e_{Yz} &= (1 - C/A)\omega_Z\omega_Y + (h/A)(-kv_{PY} + R_2e_{Yz}) \\ (1 + \alpha_{YY})\dot{\omega}_X - \alpha_{XY}\dot{\omega}_Y &= \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}\dot{\omega}_Y + (h/A)R_1e_{Xz} &= -(1 - C/A)\omega_Z\omega_X - (h/A)(-kv_{PX} + R_2e_{Xz}) \\ -\alpha_{XY}\dot{\omega}_X + (1 + \alpha_{XX})\dot{\omega}_Y &= \end{aligned}$$

行列で表すと、

$$T \begin{pmatrix} \dot{\omega}_X \\ \dot{\omega}_Y \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} (1 - C/A)\omega_Z\omega_Y + (h/A)(-kv_{PY} + R_2e_{Yz}) \\ -(1 - C/A)\omega_Z\omega_X - (h/A)(-kv_{PX} + R_2e_{Xz}) \end{pmatrix}$$

すなわち、

$$\begin{pmatrix} \dot{\omega}_X \\ \dot{\omega}_Y \end{pmatrix} = T^{-1} \begin{pmatrix} (1 - C/A)\omega_Z\omega_Y + (h/A)(-kv_{PY} + R_2e_{Yz}) \\ -(1 - C/A)\omega_Z\omega_X - (h/A)(-kv_{PX} + R_2e_{Xz}) \end{pmatrix}$$

$$T := \begin{pmatrix} 1 + \alpha_{YY}, & -\alpha_{YX} \\ -\alpha_{XY}, & 1 + \alpha_{XX} \end{pmatrix}, \quad T^{-1} := \frac{1}{\det} \begin{pmatrix} 1 + \alpha_{XX}, & \alpha_{YX} \\ \alpha_{XY}, & 1 + \alpha_{YY} \end{pmatrix}$$

$$\begin{aligned}\det &:= (1 + \alpha_{YY})(1 + \alpha_{XX}) - \alpha_{XY}^2 \\ &= 1 + \alpha_{XX} + \alpha_{YY} = 1 + \alpha - \alpha_{ZZ} \\ &= \frac{A_0}{A} - \alpha_{ZZ} \end{aligned}$$

解くべき方程式：

- 並進運動：

$$\begin{aligned}\dot{x}_G &= v_{Gx} \\ \dot{y}_G &= v_{Gy} \\ \dot{v}_{Gx} &= -\frac{k}{m} v_{Px} \\ \dot{v}_{Gy} &= -\frac{k}{m} v_{Py}\end{aligned}$$

- 角運動量：

$$\begin{pmatrix} \dot{\omega}_X \\ \dot{\omega}_Y \end{pmatrix} = T^{-1} \begin{pmatrix} (1-C/A)\omega_Z\omega_Y + (h/A)(-\mathbf{k}v_{PY} + R_2e_{Yz}) \\ -(1-C/A)\omega_Z\omega_X - (h/A)(-\mathbf{k}v_{PX} + R_2e_{Xz}) \end{pmatrix}$$

- 回転：

$$\dot{R}_q = \frac{1}{2} R_q \omega_q$$

軸の先端 P の位置：

$$x_P = x_G - he_{Zx}, \quad y_P = y_G - he_{Zy}$$

定義：

$$T := \begin{pmatrix} 1 + \alpha_{YY}, & -\alpha_{YX} \\ -\alpha_{XY}, & 1 + \alpha_{XX} \end{pmatrix}, \quad T^{-1} := \frac{1}{\det} \begin{pmatrix} 1 + \alpha_{XX}, & \alpha_{YX} \\ \alpha_{XY}, & 1 + \alpha_{YY} \end{pmatrix}$$

$$\begin{aligned}\det &:= (1 + \alpha_{YY})(1 + \alpha_{XX}) - \alpha_{XY}^2 = 1 + \alpha_{XX} + \alpha_{YY} \\ \alpha &:= \frac{mh^2}{A}, \quad \alpha_{XY} := \frac{mh^2}{A} e_{ZX} e_{ZY}, \text{ etc.}\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}v_{Px} &= v_{Gx} - h(\omega_Y e_{Xx} - \omega_X e_{Yx}) \\ v_{Py} &= v_{Gy} - h(\omega_Y e_{Xy} - \omega_X e_{Yy})\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}v_{PX} &= v_{GX} - h\omega_Y = v_{Gx} e_{xX} + v_{Gy} e_{yX} - h\omega_Y \\ v_{PY} &= v_{GY} + h\omega_X = v_{Gx} e_{xY} + v_{Gy} e_{yY} + h\omega_X\end{aligned}$$

$$R_2 = mh\omega_Z(e_{Xz}\omega_X + e_{Yz}\omega_Y) - mh\omega_\perp^2 e_{ZZ} + mg$$