刚体的定点运动

2016年12月24日

刚体的定点运动

刚体动力学中最复杂、最困难的问题是刚体定点运动的动力学问题.

- 动力学方程的建立需要克服一些困难,需要引入张量概念和运用一些技巧;
- ② 动力学方程组是非线性的.

刚体的定点运动

解决刚体体定点运动动力学问题的理论和方法:

- 运用质点系的三大定理来解决.
- ② 运用更一般的分析力学方法建立其运动方程.

欧拉角

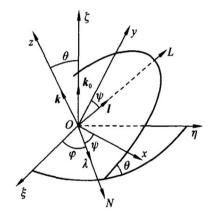
设 $O - \xi \eta \zeta$ 为静止系,O - xyz 为与刚体固连的坐标系,初始时刻二者重合.

定义 1.1 (节线)

平面 Oxy 与 $O\xi\eta$ 的交线 ON.

定义 1.2 (欧拉角 (θ, φ, ψ))

章动角: $0 \le \theta < \pi$ 进动角: $0 \le \varphi < 2\pi$ 自转角: $0 < \psi < 2\pi$

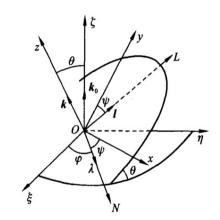


欧拉角

$O\xi\eta\zeta \to Oxyz$ 动作分解

- 将 *Oξηζ* 绕 *Oζ* 轴转动 φ, *Oξ* 转到 *ON*
- 再绕 ON 轴转动 θ, Oζ 转到 Oz
- **③** 再绕 Oz 轴转动 ψ , ON 转到 Ox 得到三个过 O 点的角速度矢量

$$\vec{\omega} = \dot{\varphi}\vec{k}_0 + \dot{\theta}\vec{\lambda} + \dot{\psi}\vec{k}$$



欧拉运动学方程

将角速度投影到动坐标上 进动角速度:作辅助线 *OL*,

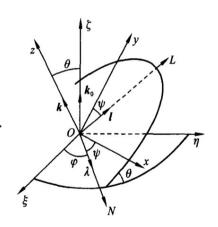
$$\dot{\varphi}\vec{k}_0 = \dot{\varphi}\cos\theta\vec{k} + \dot{\varphi}\sin\theta\vec{l}$$

再分解上式第二项

$$\dot{\varphi}\vec{k}_0 = \dot{\varphi}\cos\theta\vec{k} + \dot{\varphi}\sin\theta\vec{l} = \dot{\varphi}\cos\theta\vec{k} + \dot{\varphi}\sin\theta\sin\psi\vec{i} + \dot{\varphi}\sin\theta\cos\psi\vec{j}$$

章动角速度

$$\dot{\theta}\vec{\lambda} = \dot{\theta}\cos\psi\vec{i} - \dot{\theta}\sin\psi\vec{j}$$



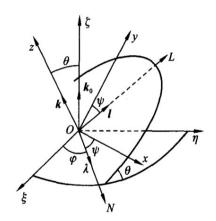
欧拉运动学方程

因为角速度在动系中

$$\vec{\omega} = \omega_x \vec{i} + \omega_y \vec{j} + \omega_z \vec{k}$$

则有

$$\begin{cases} \omega_x = \dot{\varphi}\sin\theta\sin\psi + \dot{\theta}\cos\psi \\ \omega_y = \dot{\varphi}\sin\theta\cos\psi - \dot{\theta}\sin\psi \\ \omega_z = \dot{\varphi}\cos\theta + \dot{\psi} \end{cases}$$



$$\vec{L} = \sum_{i} \vec{r}_i \times m_i \vec{v}_i$$

$$= \sum_{i} m_i \vec{r}_i \times (\vec{\omega} \times \vec{r}_i)$$

$$= \sum_{i} m_i [\vec{\omega} \vec{r}_i^2 - (\vec{\omega} \cdot \vec{r}_i) \vec{r}_i]$$
在坐标轴上投影, $\vec{\omega} = \omega_x \vec{i} + \omega_y \vec{j} + \omega_z \vec{k}$, $\vec{r}_i = x_i \vec{i} + y_i \vec{j} + z_i \vec{k}$,则有
$$\vec{L} = [\omega_x \sum_{i} m_i (y_i^2 + z_i^2) - \omega_y \sum_{i} m_i x_i y_i - \omega_z \sum_{i} m_i x_i z_i] \vec{i}$$

$$+ [-\omega_x \sum_{i} m_i y_i x_i + \omega_y \sum_{i} m_i (x_i^2 + z_i^2) - \omega_z \sum_{i} m_i y_i z_i] \vec{j}$$

$$+ [-\omega_x \sum_{i} m_i z_i x_i - \omega_y \sum_{i} m_i z_i y_i + \omega_z \sum_{i} m_i (x_i^2 + y_i^2)] \vec{k}.$$

定义 3.1 (对轴的转动惯量)

$$J_{xx} = \sum m_i(y_i^2 + z_i^2), J_{yy} = \sum m_i(x_i^2 + z_i^2), J_{zz} = \sum m_i(y_i^2 + y_i^2)$$

定义 3.2 (惯量积)

$$J_{xy} = J_{yx} = \sum_{i} m_i x_i y_i, \ J_{yz} = J_{zy} = \sum_{i} m_i y_i x_i, \ J_{xz} = J_{zx} = \sum_{i} m_i x_i z_i$$

则有

$$\vec{L} = [J_{xx}\omega_x - J_{xy}\omega_y - J_{xz}\omega_z]\vec{i} + [-J_{yx}\omega_x + J_{yy}\omega_y - J_{yz}\omega_z]\vec{j} + [-J_{zx}\omega_x - J_{zy}\omega_y + J_{zz}\omega_z]\vec{k}.$$

$$\begin{array}{rcl} L_x & = & J_{xx}\omega_x - J_{xy}\omega_y - J_{xz}\omega_z \\ L_y & = & -J_{yx}\omega_x + J_{yy}\omega_y - J_{yz}\omega_z \\ L_z & = & -J_{zx}\omega_x - J_{zy}\omega_y + J_{zz}\omega_z. \end{array}$$

写成矩阵形式,有

$$\begin{pmatrix} L_x \\ L_y \\ L_z \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} J_{xx} & -J_{xy} & -J_{xz} \\ -J_{yx} & J_{yy} & -J_{yz} \\ -J_{zx} & -J_{zy} & J_{zz} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{pmatrix}$$

即

$$\vec{L} = \mathbf{J}\vec{\omega}$$

也可以将惯量张量J写成并矢

$$\mathbf{J} = \vec{i}\vec{i}J_{xx} - \vec{i}\vec{j}J_{xy} - \vec{i}\vec{k}J_{xz} - \vec{j}\vec{i}J_{yx} + \vec{j}\vec{j}J_{yy} - \vec{j}\vec{k}J_{yz} - \vec{k}\vec{i}J_{zx} - \vec{k}\vec{j}J_{zy} + \vec{k}\vec{k}J_{zz}$$

惯量张量 J

$$\mathbf{J} = \begin{pmatrix} J_{xx} & -J_{xy} & -J_{xz} \\ -J_{yx} & J_{yy} & -J_{yz} \\ -J_{zx} & -J_{zy} & J_{zz} \end{pmatrix}$$

- 如果 *Oxyz* 不是固连在刚体上的坐标系,刚体相对 *Oxyz* 有转动,那么在 *Oxyz* 上看到的质量分布一般会随时间改变,故在这个坐标系中惯量系数依赖于时间.
- ② 如果 *Oxyz* 不是固连在刚体上的坐标系,在少数有良好对称性的情况下 *Oxyz* 上看到的质量分布可能不随时间改变,此时在这个坐标系中惯量系数是常数.

刚体定点转动的动能为

$$T = \frac{1}{2} \sum_{i} m_{i} v_{i}^{2} = \frac{1}{2} \sum_{i} m_{i} (\vec{\omega} \times \vec{r}_{i})^{2}$$

$$= \frac{1}{2} \sum_{i} m_{i} (\vec{\omega} \times \vec{r}_{i}) \cdot (\vec{\omega} \times \vec{r}_{i})$$

$$= \frac{1}{2} \sum_{i} m_{i} \vec{\omega} \cdot (\vec{r}_{i} \times (\omega \times \vec{r}_{i}))$$

$$= \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{L}$$

$$= \frac{1}{2} \vec{\omega}^{T} \mathbf{J} \vec{\omega}$$

动能

即

$$T = \frac{1}{2} (\omega_x, \, \omega_y, \, \omega_z) \begin{pmatrix} J_{xx} & -J_{xy} & -J_{xz} \\ -J_{yx} & J_{yy} & -J_{yz} \\ -J_{zx} & -J_{zy} & J_{zz} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{pmatrix}$$

换成另一种形式

$$T = \frac{1}{2} \sum_{i} m_{i} (\vec{\omega} \times \vec{r}_{i}) \cdot (\vec{\omega} \times \vec{r}_{i})$$

$$= \frac{1}{2} \sum_{i} m_{i} [\omega r_{i} \sin \theta_{i}]^{2}$$

$$= \frac{1}{2} \omega^{2} \sum_{i} m_{i} r_{i\perp}^{2} = \frac{1}{2} J_{0} \omega^{2}$$

 J_0 是刚体绕转动瞬轴的转动惯量.

惯量椭球

若 $\vec{\omega} = \omega \vec{n}$,则

$$T = \frac{1}{2}\vec{\omega}^T \mathbf{J}\vec{\omega} = \frac{1}{2}J'\omega^2$$

其中,

$$\vec{n}^T \mathbf{J} \vec{n} = J'$$

则转动惯量可以写成

$$\frac{\vec{n}^T}{\sqrt{J'}}\mathbf{J}\frac{\vec{n}}{\sqrt{J'}} = 1, \quad \rho^T\mathbf{J}\rho = 1$$

则可得到

$$J_{xx}\rho_x^2 + J_{yy}\rho_y^2 + J_{zz}\rho_z^2 + 2J_{xy}\rho_x\rho_y + 2J_{xz}\rho_x\rho_z + 2J_{yz}\rho_y\rho_z = 1$$

以 ρ_x , ρ_y , ρ_z 为坐标的椭球. 称为**惯量椭球**.

惯量椭球

- (1) 对于刚体中不同的固定点, 惯量椭球不同;
- (2) 若惯量积为零,则

$$J_{xx}\rho_x^2 + J_{yy}\rho_y^2 + J_{zz}\rho_z^2 = 1.$$

用途:已知惯量椭球,求转动惯量. 椭球中心为O点,在椭球上取一点N,ON是角速度的方向,

$$\vec{
ho}_{ON} = rac{\vec{n}}{\sqrt{J'}}$$

求出 $\vec{\rho}_{ON}$ 的量值,得

$$J' = \frac{1}{|\vec{\rho}_{ON}|^2}.$$

定理 6.1

设 $A \neq n$ 阶实对称矩阵 $(C^T = C)$, 则

- (1)A 的特征值都是实数;
- (2) A 的对应不同本征值的特征向量必正交;
- (3) 存在正交矩阵 C ($C^TC=1$), 使得 $C^TAC=\Lambda$ 为对角矩阵.

|定义 6.1 (惯量主轴)

若刚体绕某轴转动时, 角动量 \vec{L} 和角速度 $\vec{\omega}$ 同向,则此轴为该点的惯量主轴.

$$\vec{L} = \mathbf{J}\vec{\omega} = J'\vec{\omega}$$

J 为矩阵,J' 为本征值.

$$(\mathbf{J} - J'\mathbf{I})\vec{\omega} = 0$$
, $\det(\mathbf{J} - J'\mathbf{I}) = 0$

 $J'=J_1,\,J_2,\,J_3$ 称为**主转动惯量**. 本征矢量 $\vec{\omega}_1,\,\vec{\omega}_2,\,\vec{\omega}_3$ 对应三个本征方向,称为惯量主轴.

J 可以通过相似变换对角化.

$$\mathbf{J} = C\Lambda C^T, \, \mathbf{J}C = C\Lambda$$

其中, $\Lambda = \text{diag}\{J_1, J_2, J_3\}$

$$\mathbf{J}(\vec{c}_1, \vec{c}_2, \vec{c}_3) = (\vec{c}_1, \vec{c}_2, \vec{c}_3) \begin{pmatrix} J_1 & 0 & 0 \\ 0 & J_2 & 0 \\ 0 & 0 & J_3 \end{pmatrix} = (J_1 \vec{c}_1, J_2 \vec{c}_2, J_3 \vec{c}_3)$$

 \vec{c}_i (i=1,2,3) 是本征单位列矢量.

坐标系选为惯量主轴方向时角动量 \vec{L} 和角速度 $\vec{\omega}$ 的关系

$$\vec{L} = \mathbf{J}\vec{\omega} = C\Lambda C^T\vec{\omega}, \ C^T\mathbf{J}\vec{\omega} = \Lambda C^T\vec{\omega}$$

写成矩阵形式

$$\begin{pmatrix} \vec{c}_1^T \\ \vec{c}_2^T \\ \vec{c}_3^T \end{pmatrix} \vec{L} = \begin{pmatrix} J_1 & 0 & 0 \\ 0 & J_2 & 0 \\ 0 & 0 & J_3 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \vec{c}_1^T \\ \vec{c}_2^T \\ \vec{c}_3^T \end{pmatrix} \vec{\omega}$$

在三个方向(惯量主轴)上的投影

$$\vec{L}' = \left(egin{array}{ccc} J_1 & 0 & 0 \ 0 & J_2 & 0 \ 0 & 0 & J_3 \end{array}
ight) \vec{\omega}' = \Lambda \vec{\omega}'.$$

动能的表达式

$$T = \frac{1}{2}\vec{\omega}^T \mathbf{J}\vec{\omega}$$

$$= \frac{1}{2}\vec{\omega}^T C\Lambda C^T \vec{\omega}$$

$$= \frac{1}{2}(C^T \vec{\omega})^T \Lambda C^T \vec{\omega}$$

$$= \frac{1}{2}(\vec{\omega}')^T \Lambda \vec{\omega}'$$

$$= \frac{1}{2}(J_1 \omega_x'^2 + J_2 \omega_y'^2 + J_3 \omega_z'^2).$$

欧拉动力学方程

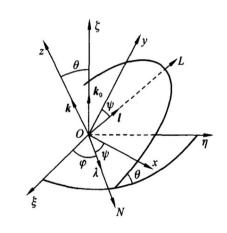
$$\begin{cases} \omega_x = \dot{\varphi}\sin\theta\sin\psi + \dot{\theta}\cos\psi \\ \omega_y = \dot{\varphi}\sin\theta\cos\psi - \dot{\theta}\sin\psi \\ \omega_z = \dot{\varphi}\cos\theta + \dot{\psi} \end{cases}$$

选择采用刚体固定点的主轴坐标系 Oxyz, 惯量主轴为坐标轴

$$\vec{L} = J_x \omega_x \vec{i} + J_y \omega_y \vec{j} + J_z \omega_z \vec{k}$$

根据角动量定理有

$$\frac{\mathrm{d}\vec{L}}{\mathrm{d}t} = \frac{\tilde{\mathrm{d}}\vec{L}}{\mathrm{d}t} + \vec{\omega} \times \vec{L} = \vec{M}^{(e)}$$



欧拉动力学方程

$$\frac{\mathrm{d}\vec{L}}{\mathrm{d}t} = \frac{\tilde{\mathrm{d}}\vec{L}}{\mathrm{d}t} + \vec{\omega} \times \vec{L}$$

$$\frac{\tilde{\mathrm{d}}\vec{L}}{\mathrm{d}t} = J_x \frac{\mathrm{d}\omega_x}{\mathrm{d}t} \vec{i} + J_y \frac{\mathrm{d}\omega_y}{\mathrm{d}t} \vec{j} + J_z \frac{\mathrm{d}\omega_z}{\mathrm{d}t} \vec{k}$$

$$\vec{\omega} \times \vec{L} = -(J_y - J_z)\omega_y \omega_z \vec{i} - (J_z - J_x)\omega_z \omega_x \vec{j} - (J_x - J_y)\omega_x \omega_y \vec{k}$$

则有

$$\begin{cases} J_x \frac{d\omega_x}{dt} - (J_y - J_z)\omega_y \omega_z = M_x^{(e)} \\ J_y \frac{d\omega_y}{dt} - (J_z - J_x)\omega_z \omega_x = M_y^{(e)} \\ J_z \frac{d\omega_z}{dt} - (J_x - J_y)\omega_x \omega_y = M_z^{(e)} \end{cases}$$

欧拉动力学方程

$$\begin{cases} J_x \frac{\mathrm{d}\omega_x}{\mathrm{d}t} - (J_y - J_z)\omega_y \omega_z = M_x^{(e)} \\ J_y \frac{\mathrm{d}\omega_y}{\mathrm{d}t} - (J_z - J_x)\omega_z \omega_x = M_y^{(e)} \\ J_z \frac{\mathrm{d}\omega_z}{\mathrm{d}t} - (J_x - J_y)\omega_x \omega_y = M_z^{(e)} \end{cases}$$

$$\begin{cases} \omega_x = \dot{\varphi}\sin\theta\sin\psi + \dot{\theta}\cos\psi \\ \omega_y = \dot{\varphi}\sin\theta\cos\psi - \dot{\theta}\sin\psi \\ \omega_z = \dot{\varphi}\cos\theta + \dot{\psi} \end{cases}$$

- 欧拉动力学方程中的力矩通常与欧拉角有关,所以动力学方程与运动学方程通常是耦合的.
- ◎ 需要联合求解 6 个非线性方程. 数学上是困难的.
- ◎ 一旦定点运动问题解决,刚体自由运动问题即可在质心系中解决.

欧拉角 欧拉运动学方程 角动量 动能 惯量椭球 惯量主轴 欧拉方程

欧拉-潘索问题: $\vec{M}^{(e)} = 0$

推论 1

角动量是常矢量,动能是常量.

推论 2

如果三个主转动惯量相等,则刚体角速度为常矢量.

推论 3

如果 $J_x = J_y \neq J_z$, 则刚体以恒定角速度绕 z 轴自转, 同时 z 轴以恒定角速度绕 \vec{L} 轴进动.