

绕定轴转动刚体的轴承约束力

曾凡林

哈尔滨工业大学理论力学教研组



1、轴承约束力、动约束力

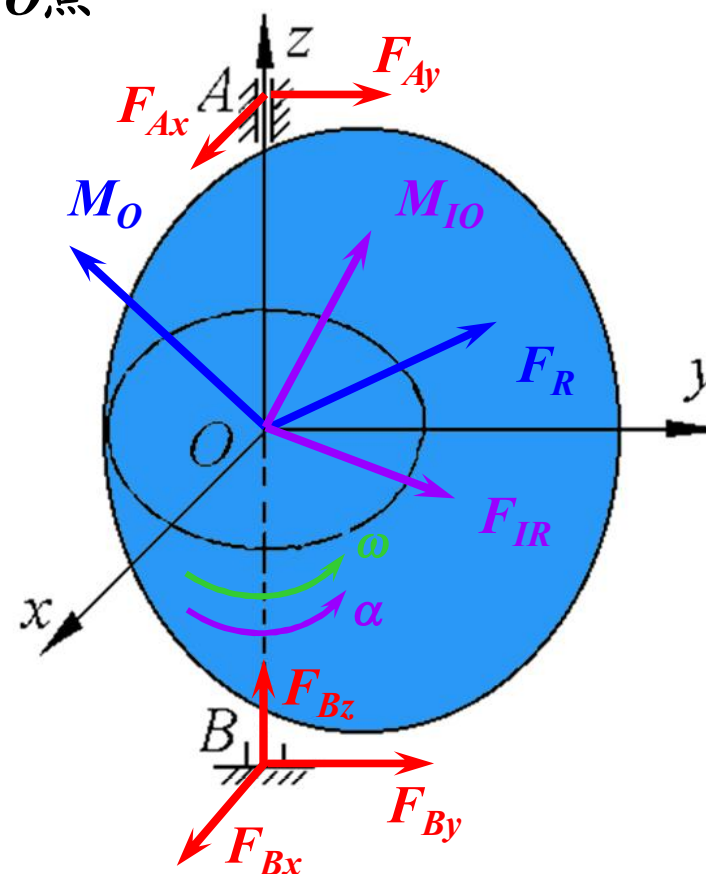
刚体的角速度 ω ，角加速度 α （逆时针），主动力系向 O 点简化：**主矢 F_R** ，**主矩 M_O** ，惯性力系向 O 点简化：**主矢 F_{IR}** ，**主矩 M_{IO}** 。

轴承 A 处的约束力： **F_{Ax}** ， **F_{Ay}**

轴承 B 处的约束力： **F_{Bx}** ， **F_{By}** ， **F_{Bz}**

根据**动静法**，列平衡方程：

$$\left\{ \begin{array}{ll} \sum F_x = 0 & F_{Ax} + F_{Bx} + F_{Rx} + F_{Ix} = 0 \\ \sum F_y = 0 & F_{Ay} + F_{By} + F_{Ry} + F_{Iy} = 0 \\ \sum F_z = 0 & F_{Bz} + F_{Rz} = 0 \\ \sum M_x = 0 & F_{By} \cdot OB - F_{Ay} \cdot OA + M_x + M_{Ix} = 0 \\ \sum M_y = 0 & F_{Ax} \cdot OA - F_{Bx} \cdot OB + M_y + M_{Iy} = 0 \end{array} \right.$$



由此求得两轴承的**全约束力**:

$$\left\{ \begin{array}{l} F_{Ax} = -\frac{1}{AB} [(M_y + F_{Rx} \cdot OB) + (M_{Iy} + F_{Ix} \cdot OB)] \\ F_{Ay} = \frac{1}{AB} [(M_x - F_{Ry} \cdot OB) + (M_{Ix} - F_{Iy} \cdot OB)] \\ F_{Bx} = \frac{1}{AB} [(M_y - F_{Rx} \cdot OA) + (M_{Iy} - F_{Ix} \cdot OA)] \\ F_{By} = -\frac{1}{AB} [(M_x + F_{Ry} \cdot OA) + (M_{Ix} + F_{Iy} \cdot OA)] \\ F_{Bz} = -F_{Rz} \end{array} \right.$$

全约束力由两部分组成:

- 一部分由主动力引起的, 不能消除, 称为**静约束力**;
- 另一部分是由于惯性力系引起的, 称为**动约束力**。

后者可以通过调整加以消除。

轴承全约束力 $\begin{cases} \text{静约束力} \\ \text{动约束力} \end{cases}$

$$F_{Ix} = F_{Iy} = 0$$



$$ma_{Cx} = 0$$

$$ma_{Cy} = 0$$



$$a_{Cx} = a_{Cy} = 0$$



转轴过质心

使动约束力为零，须有：

$$M_{Ix} = M_{Iy} = 0$$



$$\begin{cases} J_{xz}\alpha - J_{yz}\omega^2 = 0 \\ J_{xz}\omega^2 + J_{yz}\alpha = 0 \end{cases}$$



$$J_{xz} = J_{yz} = 0$$



对 z 轴惯性积为零， z 轴为刚体在 O 点的惯性主轴

当刚体转轴为中心惯性主轴时，轴承的动约束力为零。

例1 设匀质转子质量为 m ，质心 C 到转轴的距离是 e ，转子以匀角速度 ω 绕水平轴转动， $AO=a$ ， $OB=b$ ，假定转轴与转子的对称平面垂直，求当质心 C 转到最低位置时轴承所受的压力。

解：转子有质量对称平面，并且转轴垂直于该质量对称平面，因此轴 Oz 是转子在点 O 的惯性主轴。惯性力对点 O 的主矩在过 O 点的 x 轴和 y 轴上投影 M_{Ix} 和 M_{Iy} 恒等于零。又 $\alpha=0$ ，故 $M_{Iz}=0$ 。因此转子的惯性力系在 O 点合成为一个力(主矢) F_{IO} ，大小等于：

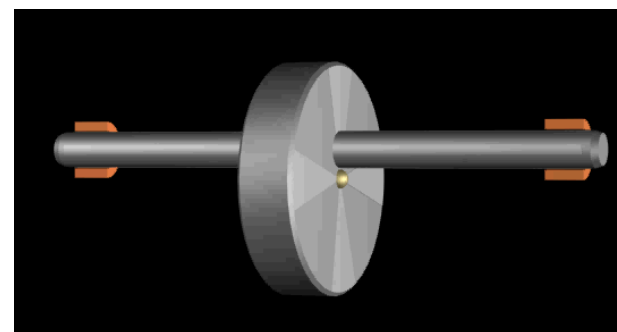
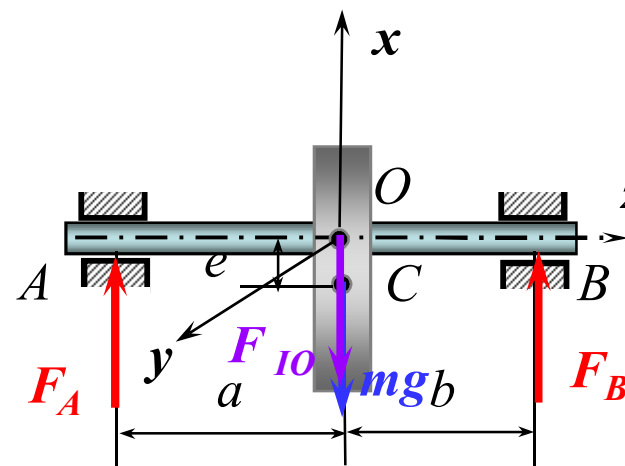
$$F_{IO} = me\omega^2$$

方向沿 OC 。当质心 C 转到最低位置时，轴上实际所受的力如图所示。

根据动静法列平衡方程：

$$\sum M_B = 0, \quad (mg + F_{IO})b - F_A(a + b) = 0 \quad (1)$$

$$\sum M_A = 0, \quad F_B(a + b) - (mg + F_{IO})a = 0 \quad (2)$$



静约束力

附加动约束力

解得：

$$F_A = \frac{b}{a+b}(mg + F_{IO}) = \frac{bmg}{a+b} \left(1 + \frac{e\omega^2}{g} \right)$$

$$F_B = \frac{a}{a+b}(mg + F_{IO}) = \frac{amg}{a+b} \left(1 + \frac{e\omega^2}{g} \right)$$

两轴承所受的力分别和 F_A ， F_B 的大小相等而方向相反。

假设转子重20kg，到两个轴承的距离 a 和 b 均为0.5m,转子转速为12000r/min,偏心矩为0.1mm,

则在两个轴承上产生的动约束力为1579N

是静约束力98N的16.1倍！

偏心距会给轴承带来巨大的动约束力。

工程上也可以对偏心距的振动和冲击效应加以利用：打夯机、手机振动模块等。



例2 若上题中，轮子在装配过程中无偏心距，但由于安装误差，轮盘盘面垂线与转轴有一个 1° 的偏角，已知轮盘为均质圆盘，半径 $R=20\text{cm}$ ，厚度 $h=2\text{cm}$ ，其他条件不变，求轴承提供的动约束力。

解：取轮盘和轴为研究对象，分析作用于系统的外力。

取固定于轮盘的坐标系 $Oxyz$

在圆盘上加惯性力，往 O 点简化，其主矢大小为：

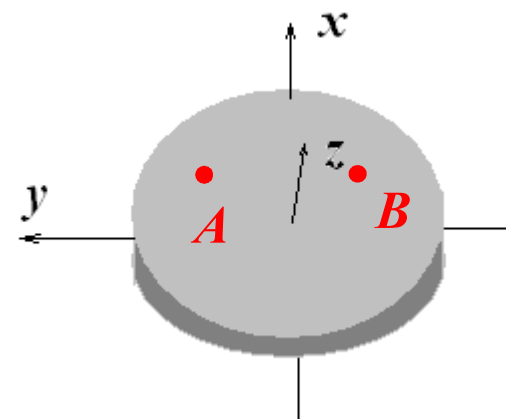
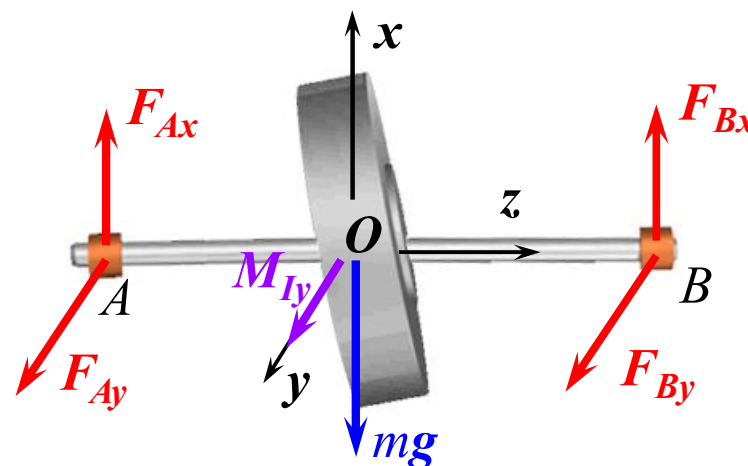
$$F_{IO} = ma_C = 0$$

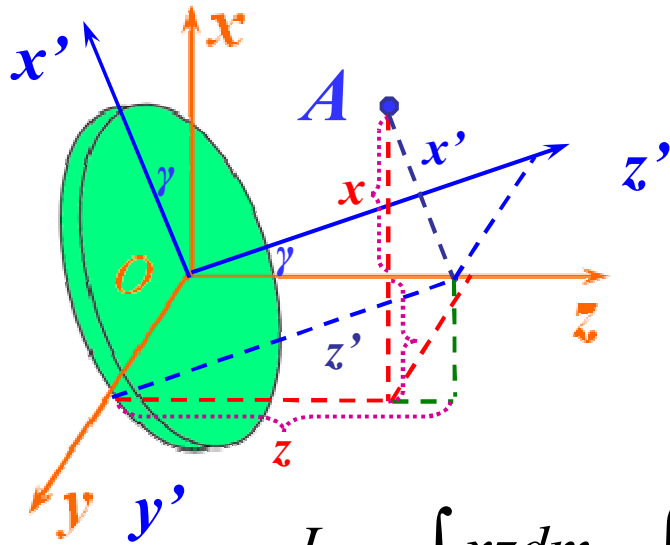
主矩大小：

$$\alpha=0, \text{ 所以 } M_{Iz} = -J_z \alpha = 0$$

$$J_{yz} = \int_V yz dm = 0 \text{ 所以 } M_{Ix} = J_{xz} \alpha - J_{yz} \omega^2 = 0$$

$$M_{Iy} = J_{yz} \alpha + J_{xz} \omega^2 = J_{xz} \omega^2 \neq 0$$





$$J_{xz} = \int_V xz dm$$

$$x = x' \cos \gamma + z' \sin \gamma$$

$$z = z' \cos \gamma - x' \sin \gamma$$

$$J_{xz} = \int_V xz dm = \int_V (x' \cos \gamma + z' \sin \gamma)(z' \cos \gamma - x' \sin \gamma) dm$$

$$= \sin \gamma \cos \gamma \cdot \int_V (z'^2 - x'^2) dm + (\cos^2 \gamma - \sin^2 \gamma) \cdot \int_V x' z' dm$$

$$= \sin \gamma \cos \gamma \cdot \int_V (z'^2 - x'^2) dm$$

$$\int_V (z'^2 - x'^2) dm = \int_V [(z'^2 + y'^2) - (x'^2 + y'^2)] dm$$

$$= \int_V r_{x'}^2 dm - \int_V r_{z'}^2 dm = J_{x'} - J_{z'} = \frac{1}{12} m(3R^2 + h^2) - \frac{1}{2} mR^2$$

$$J_{xz} = \sin \gamma \cos \gamma \cdot \int_V (z'^2 - x'^2) dm = \frac{m}{24} (h^2 - 3R^2) \sin 2\gamma$$

$$J_{xz} = \frac{m}{24} (h^2 - 3R^2) \sin 2\gamma$$

本题中 $\gamma=1^\circ=0.01745\text{rad}$, 所以 $\sin 2\gamma \approx 2\gamma$

$$J_{xz} = \frac{m\gamma}{12} (h^2 - 3R^2) = -0.003478 \text{ kg} \cdot \text{m}^2$$

得到: $M_{Iy} = J_{xz} \omega^2 = -5492 \text{ kg} \cdot \text{m}^2/\text{s}^2$

由轴承动约束力的计算公式 得到:

$$F_{Ax} = -\frac{1}{AB} (M_{Iy} + F_{Ix} \cdot OB)$$

$$F_{Ay} = \frac{1}{AB} (M_{Ix} - F_{Iy} \cdot OB)$$

$$F_{Bx} = \frac{1}{AB} (M_{Iy} - F_{Ix} \cdot OA)$$

$$F_{By} = -\frac{1}{AB} (M_{Ix} + F_{Iy} \cdot OA)$$

$$F_{Ax} = -\frac{1}{AB} M_{Iy} = 5492 \text{ N}$$

$$F_{Ay} = 0$$

$$F_{Bx} = \frac{1}{AB} M_{Iy} = -5492 \text{ N}$$

$$F_{By} = 0$$

动约束力是静约束力98N的56倍!

装配误差会给轴承带来巨大的动约束力。

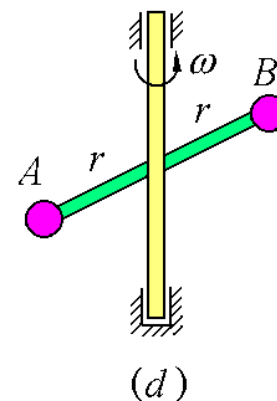
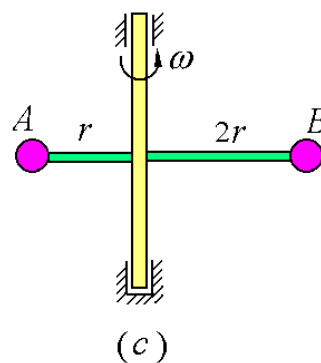
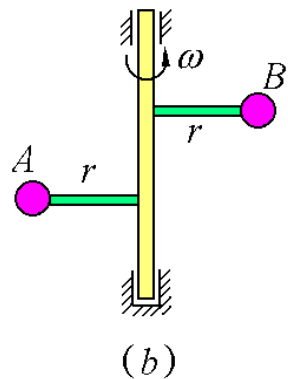
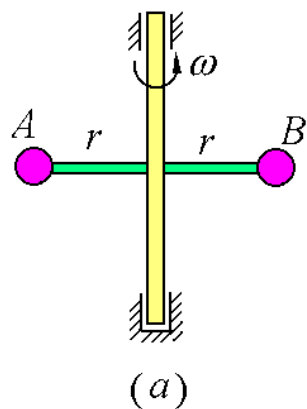
2、静平衡与动平衡的概念

静平衡：当刚体转轴通过质心，且刚体除重力外，没有受到其它主动力作用时，则刚体可以在任意位置静止不动，这种现象称为静平衡。

动平衡：当刚体转轴通过质心且为惯性主轴时，刚体转动时，不出现轴承附加动约束力，这种现象称为动平衡。

动平衡在工程中具有重要意义。

例3 质量不计的刚轴以角速度 ω 匀速转动，其上固结着两个质量均为 m 的小球 A 和 B 。指出在图示各种情况下，哪些是静平衡的？哪些是动平衡的？



动平衡：(a) 静平衡：(a)、(b)、(d)

动平衡的刚体，一定是静平衡的；

反过来，静平衡的刚体，不一定是动平衡的。