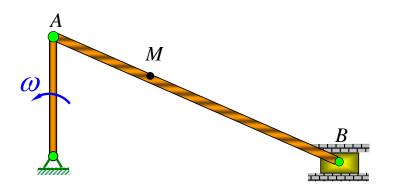
• 应用于刚体系

- ▶ 至此,已经讲述了单刚体最小描述坐标的矢量表示,并由最小描述坐标, 其一阶导数和二阶导数表出了单刚体上任一点的位置、速度和加速度。 当用于约束单刚体时,独立描述坐标数目减小,可应用矢量分析方法由 独立描述坐标、其一阶导数和二阶导数表出约束单刚体上任一点的速度 和加速度。
- 随后的问题是,采用这套矢量分析方法,能否解决刚体系问题?即,能否由独立描述坐标、其一阶导数和二阶导数表出刚体系上任一点的速度 矢量和加速度矢量?事实上,只要能表出每个刚体的独立描述坐标、其一阶导数和二阶导数就够了!
- ▶ 通过具体算例讲述如何用上述矢量方法解决刚体系运动表出问题,并讨 论其完备性(即,是否能够解决所有刚体系运动表出问题)。

• 刚体系——例1

回题 曲柄连杆机构。已知 OA = r, AB = 2r, $\omega =$ 常数,试求当曲柄运动到铅直位置时,连杆AB上任一点M的加速度。



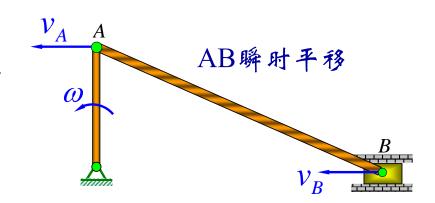


刚体系的独立描述坐标数目为1,可取为OA杆件转角。从标量过程分析理论看,由OA杆件转角,其一阶导数(角速度)和二阶导数(角加速度),可表出刚体上任一点的速度和加速度。在当前位置,OA杆竖直,角速度为 ω ,角加速度为零。瞬时矢量分析如下。

速度分析

该瞬时, $v_A//v_B$ 且不垂直于连线AB。由基点法可知,连杆AB的角速度为零,进而得知,其上各点速度相等,都等于点A的速度 ωr

$$v_{M} = \omega r$$
 方向水平向左



加速度分析

A点的加速度已知, $a_A^n = \omega^2 r, a_A^\tau = \alpha r = 0$

取A点为基点,研究B点的加速度,画加速度矢量合成图

$$\boldsymbol{a}_{B} = \boldsymbol{a}_{A}^{\tau} + \boldsymbol{a}_{A}^{n} + \boldsymbol{a}_{BA}^{\tau} + \boldsymbol{a}_{BA}^{n}$$

大小 ?
$$\sqrt{}$$
 ? $\sqrt{}$ 沿竖向投影方位 $\sqrt{}$ $\sqrt{}$

$$a_{BA}^{\tau} = \frac{a_{A}^{n}}{\cos 30^{\circ}} = \frac{2}{3}\sqrt{3}r\omega^{2}$$

$$\alpha_{AB} = \frac{a_{BA}^{\tau}}{AB} = \frac{\sqrt{3}}{3}\omega^{2}$$

$$A$$
点为基点,研究 M 点的加速度

$$a_{M} = a_{A}^{n} + a_{MA}^{\tau}$$
 向水平和竖直方向
$$a_{MA}^{\tau} = \alpha_{AB} x = \frac{\sqrt{3}}{3} \omega^{2} x$$

$$\begin{cases} a_{Mx} = a_{MA}^{\tau} \sin 30^{\circ} = \frac{1}{2} x \alpha_{AB} = \frac{\sqrt{3}}{6} \omega^{2} x \\ a_{My} = a_{MA}^{\tau} \cos 30^{\circ} - a_{A}^{n} = \frac{\sqrt{3}}{2} \alpha_{AB} x - r \omega^{2} = -\frac{\omega^{2}}{2} (2r - x) \end{cases}$$

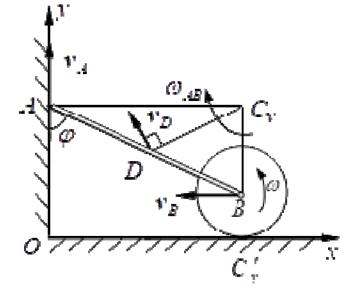
注释:该瞬时,连杆AB各点速度相等,发生瞬时平移。对于平面运动刚体,"各点速度相等"等价于"角速度为零",这可从基点法直接得出。

• 刚体系——例2



长为l的杆AB,A端靠在铅垂墙面,B端铰接在半径为R的圆盘 中心,圆盘沿水平面纯滚动。杆A端速度为 V_A 且保持为常数。 试求图示位置处,B点的速度、杆AB的角速度、杆AB中点D的 速度和圆盘角速度;试求B点的加速度、杆AB的角加速度、杆

AB中点D的加速度和圆盘角加速度。



 $\mathcal{S}_{\mathbb{B}}$ 8 刚体系的独立描述坐标数目为1,可取A点的竖向位移。从标量过程分析理论 看,可由A点的位置、速度和加速度表出刚体系任一点的速度和加速度。在当 前位置, A点位置明确, 速度为 ٧, 加速度为零。瞬时矢量分析如下。

速度分析

选杆AB为研究对象,A、B两点的速度方位明确, 分别作A和B两点速度的垂线,交点 C_v 即为杆AB的速度瞬心,如图所示。杆AB的角速度为

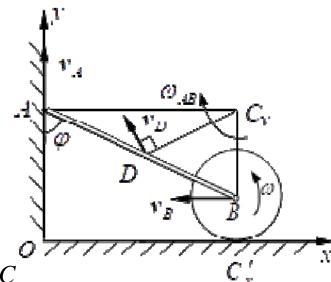
$$\omega_{AB} = \frac{v_A}{AC_v} = \frac{v_A}{l\sin\varphi}$$

B点速度为 $v_B = BC_v \cdot \omega_{AB} = l \cos \varphi \omega_{AB} = v_A \cot \varphi$

$$D$$
点速度为 $v_D = DC_v \cdot \omega_{AB} = \frac{l}{2}\omega_{AB} = \frac{v_A}{2\sin\varphi}$ 方向垂直于 DC_v

圆盘速度瞬心在圆盘边缘与地 面接触点 C'_{ν} , 圆盘角速度为 $\omega = \frac{v_B}{R} = \frac{v_A}{R} \cot \varphi$

$$\omega = \frac{v_B}{R} = \frac{v_A}{R} \cot \varphi$$



加速度分析

以A为基点研究B点,画加速度矢量合成图

$$\boldsymbol{a}_{B} = \boldsymbol{a}_{A} + \boldsymbol{a}_{BA}^{\tau} + \boldsymbol{a}_{BA}^{n}$$

 大小
 ?
 √
 ?
 √

 方位
 √
 √
 √

$$a_{A} = 0, a_{BA}^{n} = l\alpha_{AB}, a_{BA}^{n} = l\omega_{AB}^{2}$$

沿竖向投影



$$a_{BA}^n\cos\varphi-a_{BA}^\tau\sin\varphi=0$$



$$\alpha_{AB} = \omega_{AB}^2 \frac{\cos \varphi}{\sin \varphi} = \frac{v_A^2}{l^2 \sin^2 \varphi} \frac{\cos \varphi}{\sin \varphi} = \frac{v_A^2 \cos \varphi}{l^2 \sin^3 \varphi}$$

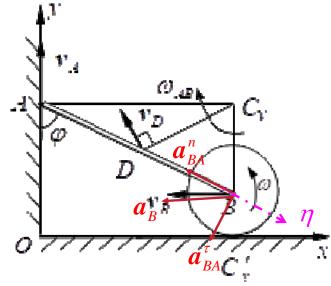
沿 η 方向投影



$$a_B \sin \varphi = a_{BA}^n$$



$$a_B \sin \varphi = a_{BA}^n \qquad a_B = \frac{a_{BA}^n}{\sin \varphi} = \frac{v_A^2}{l \sin^3 \varphi}$$

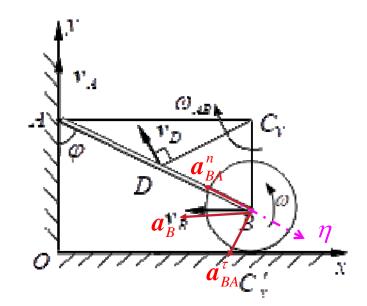


加速度分析

以A为基点研究D点

$$\boldsymbol{a}_D = \boldsymbol{a}_A + \boldsymbol{a}_{DA}^{\tau} + \boldsymbol{a}_{DA}^n$$

$$a_{A} = 0, a_{DA}^{n} = \frac{l}{2}\alpha_{AB}, a_{DA}^{n} = \frac{l}{2}\omega_{AB}^{2}$$



因A为加速度瞬心,D点的加速度为B点的加速度的一半

以圆盘为研究对象:

$$v_B = R\omega$$
 对时间求导
$$a_B = R\alpha$$

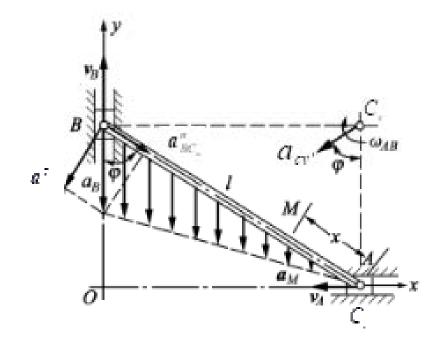
$$\alpha = \frac{a_B}{R} = \frac{v_A^2}{Rl\sin^3\varphi}$$

转向为逆时针

• 刚体系——例3



滑槽连杆机构。滑块A沿水平滑槽匀速直线运动,速度 v_A 恒定不变,连杆AB长为l,图示瞬时,连杆与竖直线夹角为 φ 。试求该瞬时连杆的角速度和B端速度,连杆的角加速度,其上任一点M的加速度,以及速度瞬心 C_A 的加速度。



多圖® 该体系可视为单刚体,包含两个滑移式约束;或者视为三个刚体,包含两个铰 链和两个接触约束。无论如何看待,体系的独立描述坐标数目都为1,可取为A点的水平坐标。

速度分析

连杆的速度瞬心 C_{ν} 如图所示,杆的角速度为

$$\omega_{AB} = \frac{v_A}{AC_v} = \frac{v_A}{l\cos\varphi}$$

B点的速度竖直向上,大小为为 $v_B = BC_v \cdot \omega_{AB} = v_A \tan \varphi$

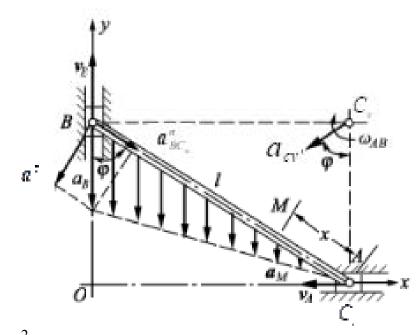
加速度分析

点A为连杆的加速度瞬心 C_a 。以 C_a 为基点研究B点,画加速度矢量合成图

连杆上任一点M到加速度瞬心 C_a 的距离为x, 以 C_a 为基点研究M点

$$\boldsymbol{a}_{M} = \boldsymbol{a}_{MC_{a}}^{\tau} + \boldsymbol{a}_{MC_{a}}^{n}$$

$$a_{MC_a}^n = \omega_{AB}^2 \cdot x = \frac{v_A^2}{l^2 \cos^2 \varphi} x, a_{MC_a}^\tau = \alpha_{AB} \cdot x = \frac{v_A^2 \sin \varphi}{l^2 \cos^3 \varphi} x$$





M点的加速度 a_M 大小 $a_M = x\sqrt{\omega_{AB}^4 + \alpha_{AB}^2} = \frac{v_A^2}{l^2 \cos^3 \varphi} x$

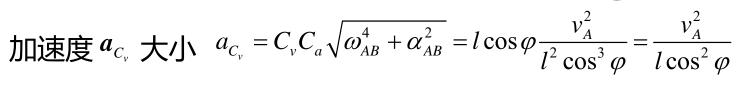
方向与 a_B 的一致,铅直向下,与AB连线的夹角也为 φ

注释:这是必然的,选择加速度瞬心为基点进行分析,加速度分布就和绕加速度瞬心定轴转动的加速度分布一样。据此,可以根据加速度的线性分布特征直接写出连杆上任一点的加速度。

以 C_a 为基点研究速度瞬心

$$\boldsymbol{a}_{C_{v}} = \boldsymbol{a}_{C_{v}C_{a}}^{\tau} + \boldsymbol{a}_{C_{v}C_{a}}^{n}$$

$$a_{C_{v}C_{a}}^{n} = \omega_{AB}^{2} \cdot C_{v}C_{a} = \frac{v_{A}^{2}}{l^{2}\cos^{2}\varphi}l\cos\varphi, a_{MC_{a}}^{\tau} = \alpha_{AB} \cdot C_{v}C_{a} = \frac{v_{A}^{2}\sin\varphi}{l^{2}\cos^{3}\varphi}l\cos\varphi$$



 a_{C_v} 与 C_vC_a 的夹角也为 φ 。于是知,速度瞬心的加速度方向恰指向连杆中点C!

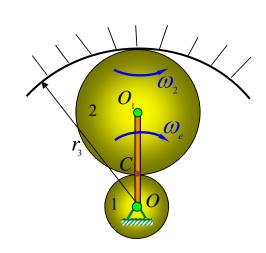
此例说明, 速度瞬心的加速度一般来说并不等于零。

速度瞬心是一个物质点,不同的时刻对应不同的物质点,这里所计算的是该瞬时那个物质点的加速度。随着时间变化,速度瞬心在空间中(选定参考系中)划出一条轨线,也可考虑这个速度瞬心对应的空间点的运动。此外,如果搞清楚了动瞬心轨迹和定瞬心轨迹的概念以及运动的几何解释,就能直接得知速度瞬心指向杆件中点的结论!

• 刚体系——例4



周转轮系。系杆 O_1O_2 的角速度为 O_{e} , 齿轮I, II的半径分别为 r_1,r_2 。求齿轮I, II的绝对角速度 O_1,O_2 ,以及传动比 O_1/O_e 。





📝 🕅 🛭 刚体系独立描述坐标为1,可取系杆转角为独立描述坐标。

传递分析

齿轮 III 不动, 齿轮 II与齿轮III的啮合点为齿轮II的速度 瞬心 C_{v}

$$v_{O_2} = (r_1 + r_2)\omega_e = r_2\omega_2$$



$$v_{O_2} = (r_1 + r_2)\omega_e = r_2\omega_2$$
 $\omega_2 = \frac{r_1 + r_2}{r_2}\omega_e$

齿轮II上与齿轮I的啮合点C的速度为 $v_C = 2r_2\omega_2 = 2(r_1 + r_2)\omega_e$

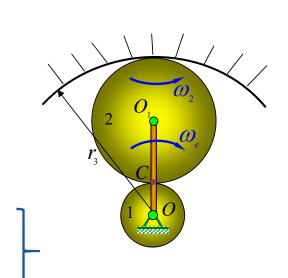
齿轮I和齿轮II无滑,齿轮I上的啮合点速度 $v_{C'} = v_C$



$$\omega_{1} = \frac{v_{C'}}{r_{1}} = \frac{2(r_{1} + r_{2})}{r_{1}} \omega_{e} \qquad \frac{\omega_{1}}{\omega_{e}} = \frac{2(r_{1} + r_{2})}{r_{1}}$$



$$\frac{\omega_1}{\omega_a} = \frac{2(r_1 + r_2)}{r_1}$$



反转分析

将既定参考系置在系杆上。在此参考系中观察,系杆不动,若规定逆时针转向为正,齿轮III以 $\omega_{3r} = -\omega_e$ 绕轴 O_1 转动,设齿轮I、II以角速度 ω_{1r} 和 ω_{2r} 绕轴 O_1 和 O_2 转动。由轮系传动比公式知

$$\frac{\omega_{1r}}{\omega_{2r}} = -\frac{r_2}{r_1} \qquad \frac{\omega_{2r}}{\omega_{3r}} = \frac{r_3}{r_2}$$

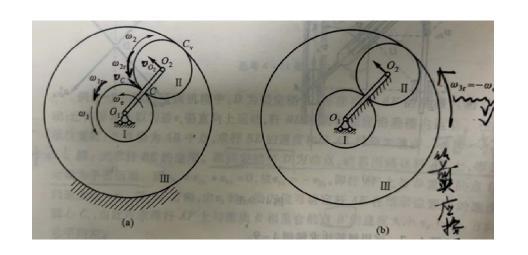


$$\omega_{2r} = -\frac{r_1 + 2r_2}{r_2}\omega_e, \omega_{1r} = \frac{r_1 + 2r_2}{r_1}\omega_e$$

站在地面上观察,则有

$$\omega_1 = \omega_e + \omega_{1r} = \frac{2(r_1 + r_2)}{r_1} \omega_e$$

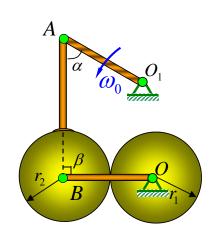
$$\omega_2 = \omega_e + \omega_{2r} = -\frac{r_1 + r_2}{r_1} \omega_e$$



• 刚体系——例5



无滑接触式约束体系。图示行星轮传动机构,已知O、B两轮半径为 $r_1 = r_2 = 30\sqrt{3}$ cm ,曲柄 $O_1A = 75$ cm ,AB = 150 cm ,曲柄 恒定角速度 $\omega_0 = 6$ rad/s 。图示瞬时 $\alpha = 60^\circ$, $\beta = 90^\circ$,试求该瞬时 OB杆的角速度和角加速度、圆轮O的角速度和角加速度。





行星轮间无滑接触,易知该体系的独立描述坐标数目为1。取曲柄转角 为独立描述坐标。

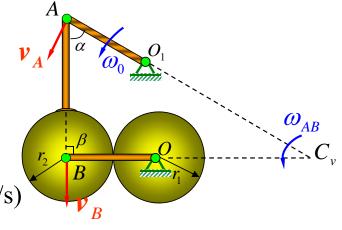
速度分析

A点速度方位大小已知,B点速度方位已知(如图所示),平面运动刚体AB的速度瞬心为 C_{s}

$$\omega_{AB} = \frac{v_A}{AC_v} = \frac{75 \times 6}{300} = 1.5 \text{ (rad/s)}$$

$$v_B = BC_v \cdot \omega_{AB}$$

$$\omega_{OB} = \frac{v_B}{r_1 + r_2} = \frac{150\sqrt{3} \times 1.5}{60\sqrt{3}} = 3.75 \text{ (rad/s)}$$



轮B与轮O接触点的速度为 $v_{C} = CC_{v} \cdot \omega_{AB}$ 接触点无滑,因此轮O与轮B接触点的速度 $v_{C'} = v_{C}$



注释:本例涉及角加速度分析,因此宜用瞬心法,不用投影法,因为投影法能直接给出B的速度大小,但未能给出AB的角速度

加速度分析

A点加速度方位大小已知,AB平面运动,B点法向加速度方 位大小已知, 切向加速度方位已知、大小未知。以4为基点, 研究B点,画加速度矢量合成图,如图所示

$$\mathbf{a}_{B}^{\tau} + \mathbf{a}_{B}^{n} = \mathbf{a}_{A} + \mathbf{a}_{BA}^{\tau} + \mathbf{a}_{BA}^{n}$$

大小 ? $\sqrt{}$? $\sqrt{}$? $\sqrt{}$

$$a_A = O_1 A \omega_0^2 = 75 \times 6^2 = 270, a_{BA}^n = AB \omega_{AB}^2 = 150 \times 1.5^2 = 337.5, a_B^n = OB \omega_{OB}^2$$



$$a_B^{\tau} = a_A \cos 60^{\circ} - a_{BA}^n$$



$$a_B^{\tau} = a_A \cos 60^{\circ} - a_{BA}^n$$

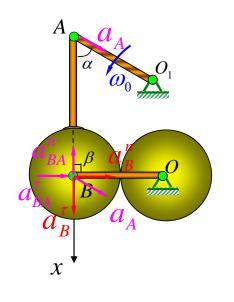
$$\alpha_{OB} = \frac{a_B^{\tau}}{OB} = \frac{270 \times 1/2 - 337.5}{60\sqrt{3}} = 7.74$$

向垂直于AB的方向投影

$$a_B^n = a_A \cos 30^\circ - a_{BA}^\tau \qquad \qquad \qquad \qquad \qquad \qquad \qquad \qquad \alpha_{AB} = \frac{a_{BA}^\tau}{A R}$$



$$\alpha_{AB} = \frac{a_{BA}^{t}}{AB}$$



以A为基点,研究轮B的接触点C

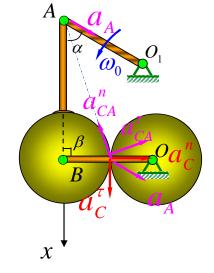
$$\boldsymbol{a}_{C}^{\tau} + \boldsymbol{a}_{C}^{n} = \boldsymbol{a}_{A} + \boldsymbol{a}_{CA}^{\tau} + \boldsymbol{a}_{CA}^{n}$$

$$? \qquad \checkmark \qquad \checkmark \qquad \checkmark$$

 大小
 ?
 ?
 √
 √
 √

 方位
 √
 √
 √
 √
 √

$$a_{CA}^n = AC\omega_{AB}^2, a_{CA}^\tau = AC\alpha_{AB}$$



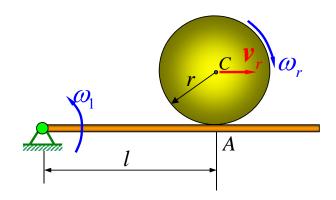
向切线方向投影

无滑接触两点的加速度 在公切线上投影相等

• 刚体系——例6



无滑接触式约束体系。杆件定轴转动,已知角速度为 α_1 ,圆盘在杆上纯滚动。在固连在杆上的参考系中观察,轮心C的速度为 ν_r 。 试求轮心C点的速度和加速度(在选定地面参考系中观察)。





刚体系由两个刚体组成,独立描述坐标数目为2,可选为杆件的转角,以及在杆件上观察的轮心沿杆轴的坐标。

速度分析

在固连在杆上的参考系中观察,圆轮纯滚动,角速度为

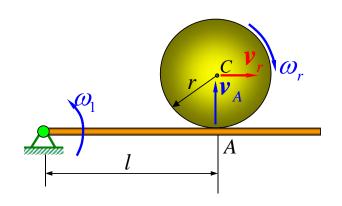
$$\omega_r = \frac{v_r}{r}$$

在地面参考系中观察,圆轮平面运动,其角速度为

$$\omega_r - \omega_1$$
 (以顺针向为正)

接触点A(杆上的点)速度已知 $v_A = \omega_1 l$

两刚体无滑接触,因此, A点(轮上的点)速度相同



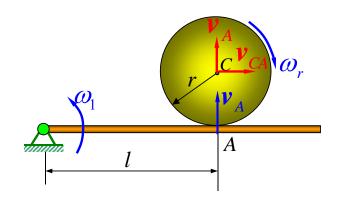
选轮上的点A为基点研究C点,速度矢量合成图如图所示

$$\mathbf{v}_C = \mathbf{v}_A + \mathbf{v}_{CA}$$

$$v_{CA} = \omega r = (\omega_r - \omega_1)r$$
 (水平向右)



 \boldsymbol{v}_{C}



加速度分析

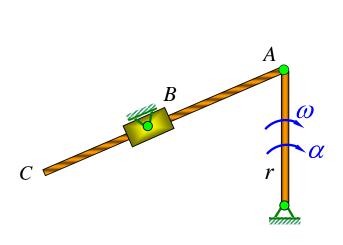
分析轮心C点的加速度时,上述矢量分析方法力有不逮。对圆轮的分析,只能选轮上的点A为基点,但仅通过无滑接触条件,尚不足以由杆上的接触点A的加速度来确定。这就提示,上述矢量分析方法用于多刚体运动分析时,并非完备!

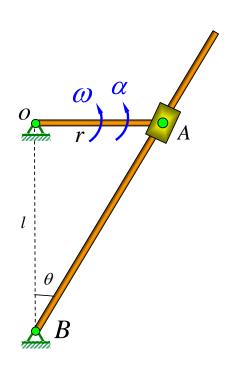
注释:速度和加速度基点法中, ω,α 是在选定参考系(这里是地面参考系)中观察到的角速度和角加速度。

• 刚体系——例7

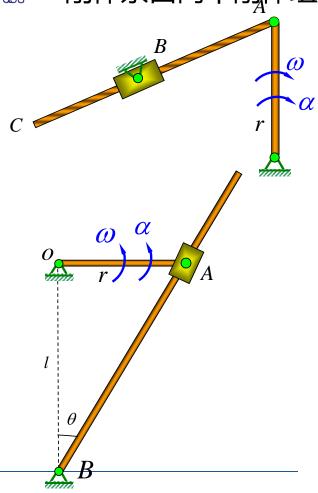


滑移式约束体系。考虑图示包含滑移式约束的刚体系,已知*OA* 杆的角速度和角加速度,试表出刚体*AB*的角速度和角加速度。





◎ 圆 ® 刚体系由两个则体组成,独立描述坐标数目均为1,可选为OA杆的转角



首先表出AB杆上A点的速度,但由于无法给出AB杆上另一点的速度信息(大小或方向), 致使基点法无法实施

无法完成从OA到AB的运动过渡。

速度分析尚且无法完成,更勿论加速度分析

• 总结与反思

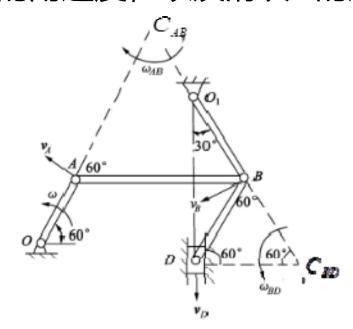
由算例可知,上述矢量分析方法很有威力,但对于刚体间包含接触式约束,以及刚体与外界或者刚体与刚体之间包含滑移式约束的情形,约束处的运动常常无法完成过渡,即无法由一个刚体运动信息表出另一刚体上的运动信息。

然而,从过程标量分析理论知,表出一定可行,这就只能说明上述瞬时矢量分析方法并不完备,需另作考虑。应从何处入手补足上述矢量分析方法呢?无疑地,不能再针对单刚体进行分析,分析单刚体的最小运动刻画和任一点运动表出,而需另辟蹊径,旨在建立两个不同刚体(或刚体上的点)之间的运动量关系。这就引出了点的合成运动。在下文将会看到,点的合成运动仍属于瞬时矢量分析方法,它与本节方法相结合,构成了刚体系运动析的完备的瞬时矢量分析方法。

• 刚体系——例



冲床模型。曲柄OA以匀角速度 ω 绕轴O转动,带动连杆AB使杆 O_1B 绕轴 O_1 摆动,又通过连杆BD带动滑块D沿铅直滑槽上下运动。已知 OA=r,AB=L , $O_1B=BD=l$,图示位置AB水平,各杆的几何位置如图。求该瞬时连杆AB、BD的角速度,以及滑块D的速度。





刚体系由四个刚体组成,包含铰链和滑移约束,刚体系独立描述坐标数目为1, 可选为OA杆的转角。。

瞬心法

曲柄OA及杆 O_1B 作定轴转动 $v_A \perp OA, v_B \perp O_1B$ $v_A = r\omega$ 连杆AB作平面运动,过点A和B作其速度的垂线,交点 为杆AB的速度瞬心,如图所示

$$\omega_{AB} = \frac{v_A}{AC_{AB}} = \frac{r}{L}\omega$$
 转向为顺时针



$$v_{B} = BC_{AB} \cdot \omega_{AB} = r\omega$$

连杆BD作平面运动,点B和D的速度方向已知,确定杆BD的速度瞬心,

$$\omega_{BD} = \frac{v_B}{BC_{BD}} = \frac{r\omega}{l}$$



转向为顺时针
$$v_D = DC_{v2} \cdot \omega_{BD} = r\omega$$

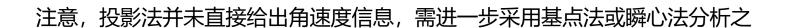
投影法

对AB杆,A点的速度方向、大小已知,B点速度方位已知,AB投影得到

$$v_B = v_A = r\omega$$

对BD杆,B点的速度方向、大小已知,D点速度方位已知,沿BD投影得到

$$v_D = v_R = r\omega$$



此外,可进一步分析连杆AB、BD的角加速度和滑块D的加速度。

