



快乐大本·优秀教材辅导
KUAILE DABEN
YOUXIUJIAOCAIFUDAO

机械原理 习题精解精练

(配郑文纬、吴克坚第七版教材·高教版)

主 编 王银彪 王世刚

- 课后习题 精析 精解
- 同步训练 勤学 勤练

XITI
JINGJIEJINGLIAN

哈尔滨工程大学出版社



快乐大本·优秀教材辅导
KUAILE DABEN
YOUXIUJIAOCAIFUDAO

TH111
60A2

2007

机械原理 习题精解精练

(配郑文纬、吴克坚第七版教材·高教版)

主 编 王银彪 王世刚

XITI
JINGJIEJINGLIAN

哈尔滨工程大学出版社

内 容 简 介

本书是配合郑文纬、吴克坚主编的《机械原理》(第七版)教材而编写的辅导书。本书按教材的章节顺序编排,每章包括书后习题解析和同步训练题及答案两部分内容,旨在帮助学生熟练掌握解题的基本方法和技巧,巩固所学的知识、开阔视野。

本书可作为高等学校学生学习机械原理的辅导书,也可供教师参考。

图书在版编目(CIP)数据

机械原理习题精解精练/王银彪,王世刚主编.—哈尔滨:
哈尔滨工程大学出版社,2007.4
ISBN 978-7-81073-977-1

I.机… II.①王…②王… III.机构学-高等学校-解
题 IV.TH111-44

中国版本图书馆 CIP 数据核字(2007)第 048077 号

出版发行 哈尔滨工程大学出版社
社 址 哈尔滨市南岗区东大直街 124 号
邮政编码 150001
发行电话 0451-82519328
传 真 0451-82519699
经 销 新华书店
印 刷 黑龙江省教育厅印刷厂
开 本 787mm×1 092mm 1/16
印 张 12.25
字 数 255 千字
版 次 2007 年 4 月第 1 版
印 次 2007 年 4 月第 1 次印刷
定 价 16.00 元

<http://press.hrbeu.edu.cn>

E-mail:heupress@hrbeu.edu.cn

前 言

机械原理是高等工科学校机械类各专业的一门主干技术基础课。本课程内容多、概念性强,对问题分析常采用图解方法,给初学者带来了很大困难,为提高学生分析问题、解决问题的能力,我们编写了这本学习辅导书。

为便于读者学习,本书在章节编排顺序上与教材完全一致,主要包括以下两部分内容。

(1)书后习题解析。对教材各章习题进行详细的分析和解答,帮助学生巩固课上内容或进行自学;

(2)同步训练题。选择典型的、与教材互补的习题进行分析解答。掌握解题要领,巩固基本概念,做到举一反三。题目来源广泛,选自高校试题库、重点院校研究生考试试题和相关参考书目中的习题。

参加本书编写的有王银彪(绪论、第1章、第2章、第3章、第4章、第7章)、王世刚(第5章、第6章、第8章、第9章、第10章)、胡宏佳(第11章、第12章)。本书由王银彪、王世刚统稿并担任主编。哈尔滨工程大学出版社一直关心本书的出版工作,并给编者提供了许多具体指导,为本书出版创造了良好条件,在此表示衷心感谢。

鉴于编者水平有限,对教材的理解尚有不足,书中难免存在错漏之处,恳请广大读者批评指正。

编 者

2007年3月

目 录

第 1 章 平面机构的结构分析	1
书后习题解析	1
同步训练题	5
同步训练题答案	7
第 2 章 平面机构的运动分析	10
书后习题解析	10
同步训练题	24
同步训练题答案	27
第 3 章 平面连杆机构及其设计	33
书后习题解析	33
同步训练题	41
同步训练题答案	44
第 4 章 凸轮机构及其设计	49
书后习题解析	49
同步训练题	59
同步训练题答案	63
第 5 章 齿轮机构及其设计	68
书后习题解析	68
同步训练题	78
同步训练题答案	80
第 6 章 轮系及其设计	86
书后习题解析	86
同步训练题	93
同步训练题答案	96
第 7 章 其他常用机构	100
书后习题解析	100
同步训练题	102
同步训练题答案	103
第 8 章 机械运动方案的拟定	105
书后习题解析	105
同步训练题	109
同步训练题答案	110
第 9 章 平面机构的力分析	112
书后习题解析	112
同步训练题	125

同步训练题答案	128
第 10 章 平面机构的平衡	132
书后习题解析	132
同步训练题	143
同步训练题答案	146
第 11 章 机器的机械效率	150
书后习题解析	150
同步训练题	160
同步训练题答案	163
第 12 章 机器的运转及其速度波动的调节	167
书后习题解析	167
同步训练题	180
同步训练题答案	183
参考文献	189

第 1 章 平面机构的结构分析

书后习题解析

题 1-1 至 1-4 试画出图 1-1 至图 1-4 中平面机构的运动简图,并计算其自由度。

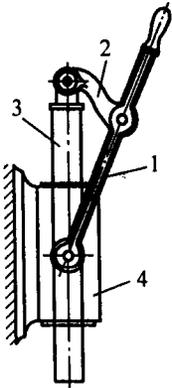


图 1-1 唧筒机构

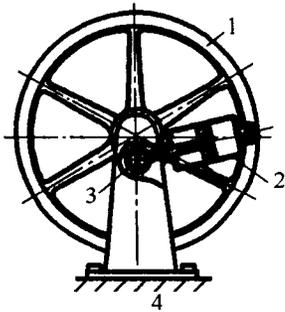


图 1-2 回转柱塞泵机构

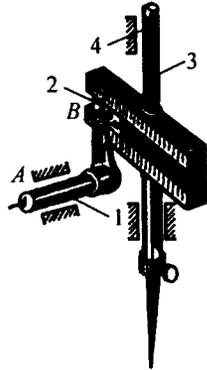


图 1-3 缝纫机针杆机构

解 题 1-1 机构运动简图如图 1-5(a)所示。

由 $n=3, P_L=4, P_H=0$ 得 $F=3 \times 3 - 2 \times 4 - 0 = 1$ 。

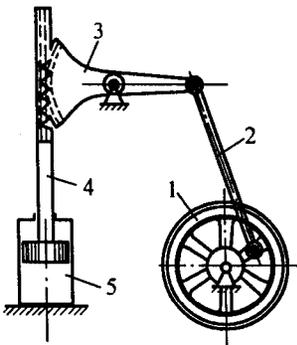


图 1-4 活塞泵机构

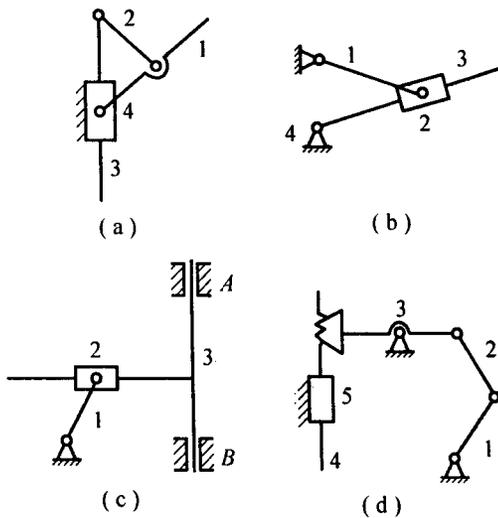


图 1-5

题 1-2 机构运动简图如图 1-5(b)所示。

由 $n=3, P_L=4, P_H=0$ 得 $F=3 \times 3 - 2 \times 4 - 0 = 1$ 。

题 1-3 机构运动简图如图 1-5(c) 所示。

去掉虚约束 A 或 B, 则由 $n=3, P_L=4, P_H=0$ 得 $F=3 \times 3 - 2 \times 4 - 0 = 1$ 。

题 1-4 机构运动简图如图 1-5(d) 所示。

由 $n=4, P_L=5, P_H=1$ 得 $F=3 \times 4 - 2 \times 5 - 1 = 1$ 。

题 1-5 至 1-12 计算图 1-6 至图 1-13 所示平面机构的自由度。将其中的高副化为低副。确定机构所含杆组的数目和级别, 并判定机构的级别。机构中的原动件用箭头表示。

解 题 1-5 如图 1-6 所示。

(1) 由 $n=7, P_L=10, P_H=0$ 得 $F=3 \times 7 - 2 \times 10 - 0 = 1$ 。

(2) 机构有三个 II 级杆组, 分别为 2-3, 4-5 和 5-6, 所以此机构为 II 级机构。

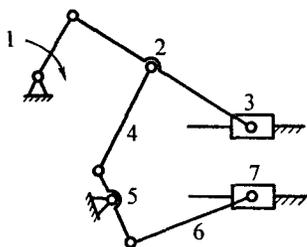


图 1-6 发动机机构

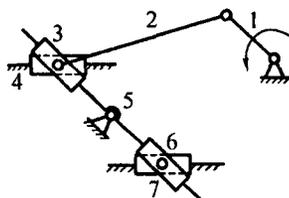


图 1-7 压缩机机构

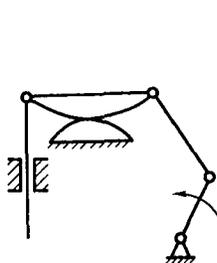


图 1-8 滚动杠杆机构

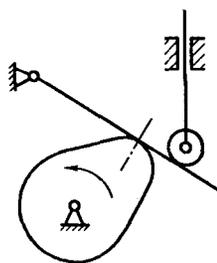


图 1-9 凸轮拨杆机构

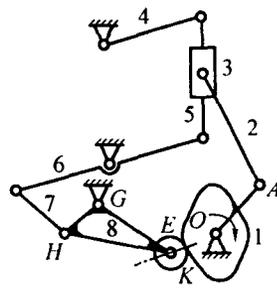


图 1-10 电锯机构

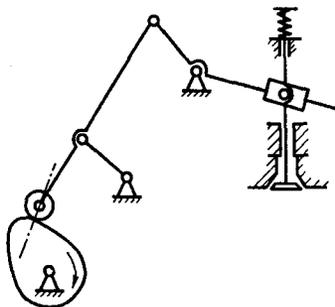


图 1-11 发动机配气机构

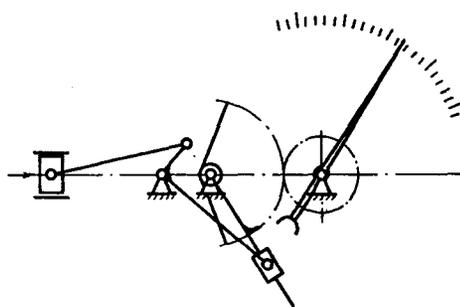


图 1-12 测量仪表机构

题 1-6 如图 1-7 所示。

(1) 由 $n=7, P_L=10, P_H=0$ 得 $F=3 \times 7 - 2 \times 10 - 0 = 1$ 。

(2) 机构有三个Ⅱ级杆组, 分别为 6-7, 3-5 和 2-4, 所以此机构为Ⅱ级机构。

题 1-7 图 1-8 中机构的低副代替机构如图 1-14 所示。

(1) 由 $n=4, P_L=5, P_H=1$ 得 $F=3 \times 4 - 2 \times 5 - 1 = 1$ 。

(2) 机构有一个Ⅲ级杆组为 $JFDECB$, 所以此机构为Ⅲ级机构。

题 1-8 如图 1-9 所示, 将局部自由度滚子去掉, 低副代替机构如图 1-15 所示。

(1) 由 $n=3, P_L=3, P_H=2$ 得 $F=3 \times 3 - 2 \times 3 - 2 = 1$ 。

(2) 机构有两个Ⅱ级杆组, 分别为 5-4 和 2-3, 所以此机构为Ⅱ级机构。

题 1-9 图 1-10 中机构的低副代替机构如图 1-16 所示。

(1) 由 $n=8, P_L=11, P_H=1$ 得 $F=3 \times 8 - 2 \times 11 - 1 = 1$ 。

(2) 机构有四个Ⅱ级杆组, 分别为 4-5, 3-2, 6-7, 8-9, 所以此机构为Ⅱ级机构。

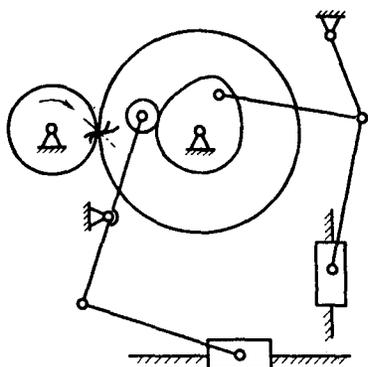


图 1-13 冲压机构

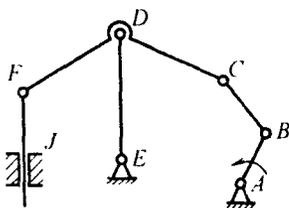


图 1-14

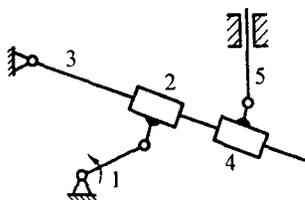


图 1-15

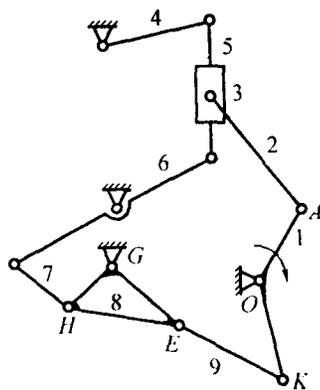


图 1-16

题 1-10 图 1-11 中机构的低副代替机构如图 1-17 所示。

(1) 由 $n=6, P_L=8, P_H=1$ 得 $F=3 \times 6 - 2 \times 8 - 1 = 1$ 。

(2) 机构有Ⅱ级杆组 6-7, Ⅲ级杆组 2-3-4-5, 所以此机构为Ⅲ级机构。

题 1-11 图 1-12 中机构的低副代替机构如图 1-18 所示。

(1) 由 $n=6, P_L=8, P_H=1$ 得 $F=3 \times 6 - 2 \times 8 - 1 = 1$ 。

(2) 机构有 II 级杆组 6-7, III 级杆组 2-3-4-5, 所以此机构为 III 级机构。

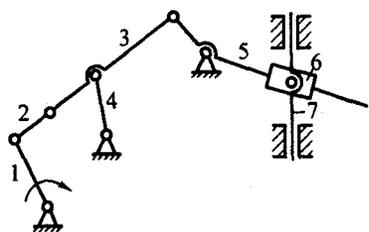


图 1-17

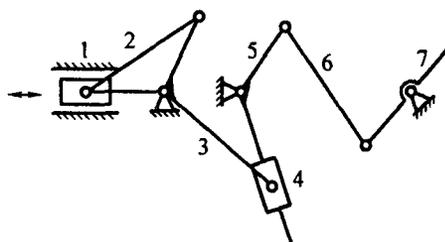


图 1-18

题 1-12 A 是滚子中心, B 是凸轮接点的曲率中心, C 是凸轮转动中心, 低副代替机构如图 1-19 所示。

(1) 由 $n=9, P_L=12, P_H=2$ 得 $F=3 \times 9 - 2 \times 12 - 2 = 1$ 。

(2) 机构有 II 级杆组 6-7, 4-5 和 2-3, 8-9, 10-11, 所以此机构为 II 级机构。

题 1-13、题 1-14 计算图 1-20、图 1-21 所示机构的自由度。

解 题 1-13 由 $n=11, P_L=15, P_H=0$ 得 $F=3 \times 11 - 2 \times 15 - 0 = 3$ 。

题 1-14 由 $n=4, P_L=4, P_H=2$ 得 $F=3 \times 4 - 2 \times 4 - 2 = 2$ 。

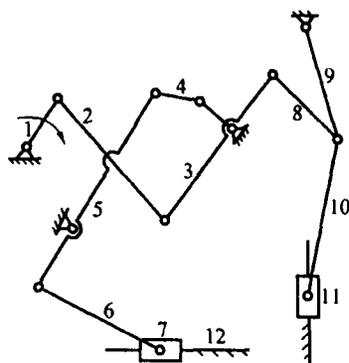


图 1-19

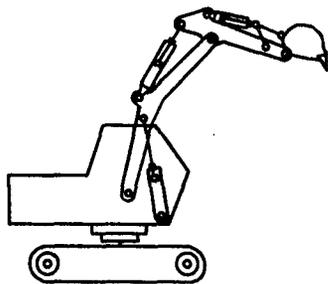


图 1-20 挖掘机机构

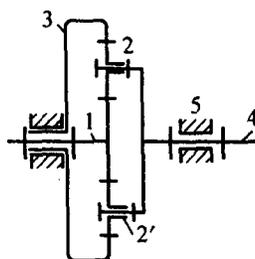


图 1-21 差动轮系

题 1-15 图 1-22 所示为椭圆画器机构, 已知 $\overline{AB} = \overline{BC} = \overline{BD}$ 。试证明滑块 4 对连杆 CD 的约束是虚约束。计算此机构的自由度。

解 去掉滑块 C, 如图 1-23 所示。联结 CA, 得 $\triangle ACD$ 。因已知 $AB = BC = BD$, 故得

$$\angle CAB = \angle ACB = \angle 1, \quad \angle BAD = \angle BDA = \angle 2$$

在 $\triangle CAD$ 中

$$\angle ACD + \angle CAD + \angle ADC = \angle 1 + (\angle 1 + \angle 2) + \angle 2 = 180^\circ$$

$$\angle 1 + \angle 2 = \angle A = 90^\circ$$

说明没有滑块 4 时, C 点仍沿 y 轴运动, 故滑块 4 产生虚约束, 应除去不计。

由题意可得
故

$$n = 3, P_L = 4, P_H = 0$$

$$F = 3 \times 3 - 2 \times 4 - 0 = 1$$

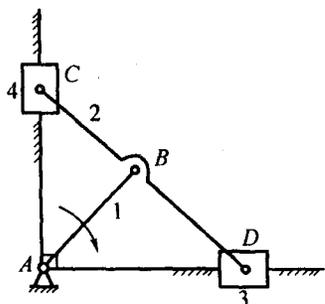


图 1-22 椭圆画器机构

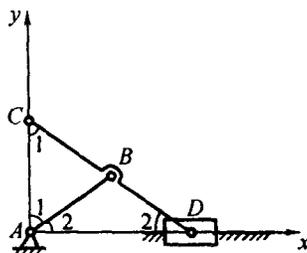


图 1-23

题 1-16 图 1-24 所示为直线运动机构, 已知 $\overline{AB} = \overline{OA}$, 试证明齿轮 2 上点 C 的运动轨迹为一铅垂直线。将铰链 C 改为高副之后计算此机构的自由度。

解 如图 1-25 所示, 脱开铰链 C, 观察轮 2 上 C 点的运动。联结 OC 及 CB。因点 B 为轮 2 的绝对瞬心, 故 $v_C \perp BC$; 又在半圆内, $\angle OCB = 90^\circ$, $OC \perp BC$ 。所以 $v_C \parallel OC$, C 点将始终沿 OC 方向作直线运动, 该处用转动副相连将因轨迹重合而产生一个虚约束。为了除去这个虚约束, 可以将 C 点铰链改为高副。由 $n = 3, P_L = 3, P_H = 2$ 可得

$$F = 3 \times 3 - 2 \times 3 - 2 = 1$$

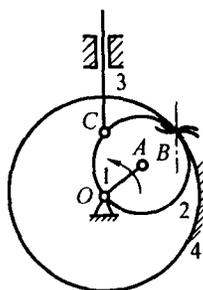


图 1-24 直线运动机构

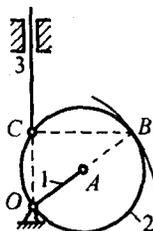


图 1-25

同步训练题

1. 构件与零件的含义是否相同? 试简述之。
2. 机构运动简图与机构示意图有何不同? 试简述之。
3. 试画出图 1-26 所示高副机构的低副替代机构。
4. 什么是杆组? 什么是 II 级杆组? 画出五种 II 级杆组简图。
5. 什么是 III 级杆组? 画出两种 III 级杆组的形式。
6. 试画出图 1-27 所示机构的运动简图, 并计算其自由度。

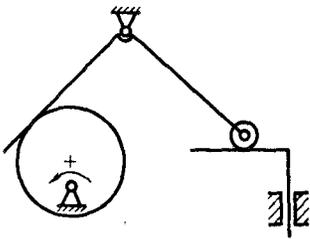


图 1-26

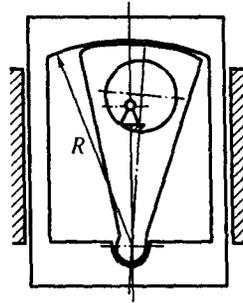


图 1-27

7. 画出图 1-28 所示机构的运动简图。

8. 图 1-29 中 1 是偏心安置的圆柱, 半径为 R ; 2 是月牙形柱体, 其外圆柱半径为 r ; 3 与 2、2 与 1 的表面由零件外形保证其紧密接触, 图示比例尺为 $\mu_l = 0.002 \text{ m/mm}$, 试绘出其机构运动简图, 并注出构件长度 l (长度尺寸从图上量出)。

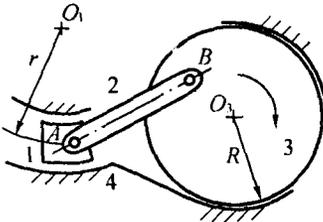


图 1-28

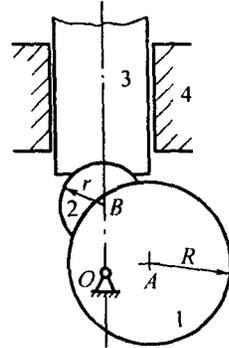
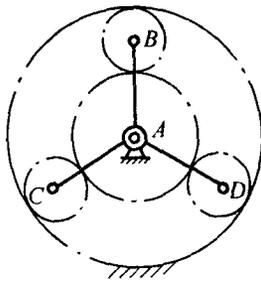
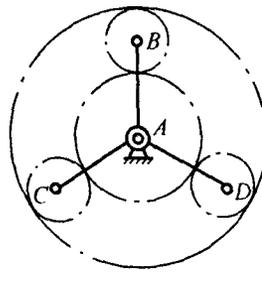


图 1-29

9. 分别计算图 1-30(a)、(b) 所示机构的自由度, 如有复合铰链, 局部自由度或虚约束, 必须指明。



(a)



(b)

图 1-30

10. 试计算图 1-31 所示机构的自由度, 若有复合铰链、局部自由度、虚约束, 必须指明。

11. 计算图 1-32 所示机构的自由度, 若有复合铰链、局部自由度或虚约束, 需明确指出。

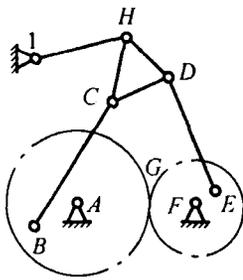


图 1-31

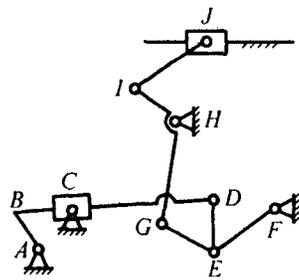


图 1-32

12. 试计算图 1-33 所示机构的自由度。

13. 计算图 1-34 所示机构自由度, 如有复合铰链、局部自由度、虚约束, 需明确指出。

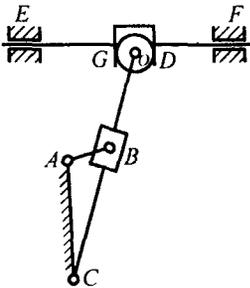


图 1-33

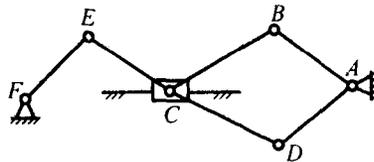


图 1-34

14. 计算图 1-35 所示机构的自由度, 并在图上指出其中的复合铰链、局部自由度和虚约束。图中绕 I 、 J 转动的构件为齿轮。

15. 计算图 1-36 所示机构的自由度, 并指出其中的复合铰链、局部自由度和虚约束。

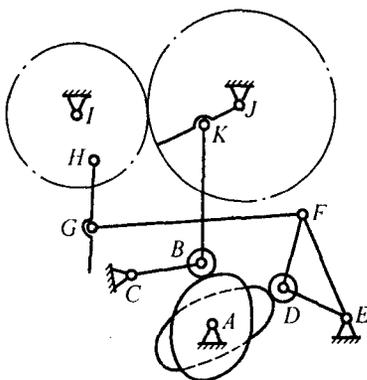


图 1-35

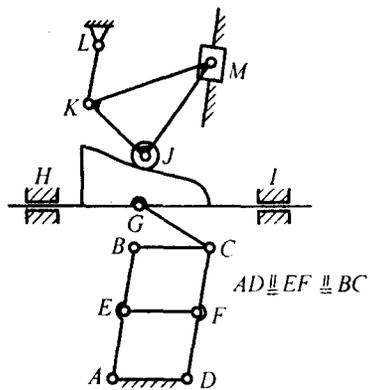


图 1-36

同步训练题答案

1. 答 不相同。构件是机构中的独立运动的单元体, 而零件则是制造的单元体。
2. 答 机构运动简图是用简单的线条和符号代表构件和运动副, 并按一定的比例来绘制

各运动副之间的相对位置,因而能准确地说明机构中各构件间的相对运动关系的简单图形。机构示意图虽然也是用简单的线条和符号来代表构件和运动副,但不要求严格地按比例来绘制各运动副间的相对位置,而只是为了表明机构结构状况的简单图形。

3.解 如图 1-37 所示。

4.解 (1)杆组是不可再分的、自由度为零的运动链。II级组是具有两个杆和三个低副的杆组。

(2)五种 II 级组形式如图 1-38 所示。

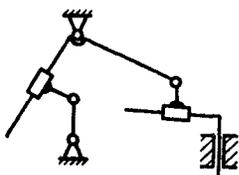


图 1-37

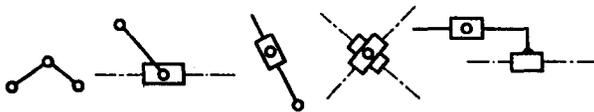


图 1-38

5.解 (1)杆组是不可再分的、自由度为零的运动链。III级组是在杆组中至少有一个构件由三个低副形成的杆组,最简单的 III 级组是具有四个杆和六个低副且具有三个外接运动副的杆组。

(2)两种形式见图 1-39(其他类型正确也可)。

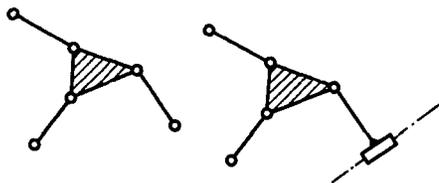


图 1-39

6.解 (1)机构的运动简图如图 1-40 所示。

(2) $F = 3n - 2p_L - p_H = 3 \times 3 - 2 \times 4 - 0 = 1$ 。

7.解 机构运动简图见图 1-41。

8.解 (1)机构运动简图如图 1-42 所示。

(2)比例尺 $\mu_l = 0.002 \text{ m/mm}$, 则 $l_{OA} = \mu_l \cdot OA = 0.002 \text{ m/mm} \times 6 \text{ mm} = 0.012 \text{ m}$, $l_{AB} = \mu_l \cdot AB = 0.002 \text{ m/mm} \times 10 \text{ mm} = 0.02 \text{ m}$ 。



图 1-40

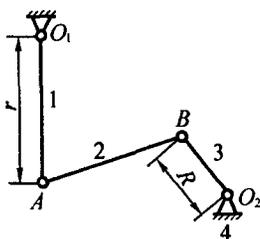


图 1-41

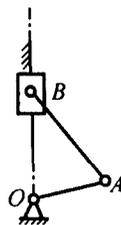


图 1-42

9.解 (1)图 1-30(a): C、D 两轮为虚约束, A 为复合铰链, $F = 3n - 2p_L - p_H = 3 \times 3 - 2 \times 3 - 2 = 1$ 。

(2)图 1-30(b): C 、 D 两轮为虚约束, A 为复合铰链, $F = 3n - 2p_L - p_H = 3 \times 4 - 2 \times 4 - 2 = 2$ 。

10. 解 $F = 3n - 2p_L - p_H = 3 \times 6 - 2 \times 8 - 1 = 1$ 。

11. 解 $F = 3n - 2p_L - p_H = 3 \times 9 - 2 \times 13 - 0 = 1$, E 处为复合铰链。

12. 解 D 处滚子有局部自由度, F (或 E)处和高副 D (或 G)处有虚约束。 $F = 3n - 2p_L - p_H = 3 \times 4 - 2 \times 5 - 1 = 1$ 。

13. 解 A 、 C 为复合铰链, $F = 3n - 2p_L - p_H = 3 \times 7 - 2 \times 10 - 0 = 1$ 。

14. 解 B 、 D 处有局部自由度, $F = 3n - 2p_L - p_H = 3 \times 8 - 2 \times 10 - 1 \times 3 = 1$ 。

15. 解 EF 、 H (或 I)为虚约束, C 处为复合铰链, J 处为局部自由度。 $F = 3n - 2p_L - p_H = 3 \times 8 - 2 \times 11 - 1 \times 1 = 1$ 。

第 2 章 平面机构的运动分析

书后习题解析

题 2-1 试求图 2-1 机构中的所有速度瞬心。

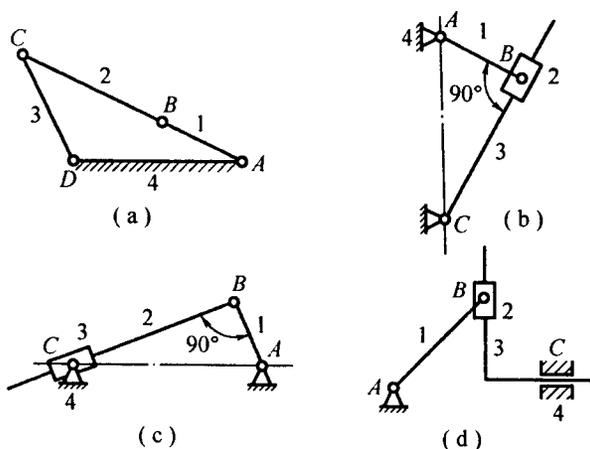


图 2-1

解 如图 2-2 所示。

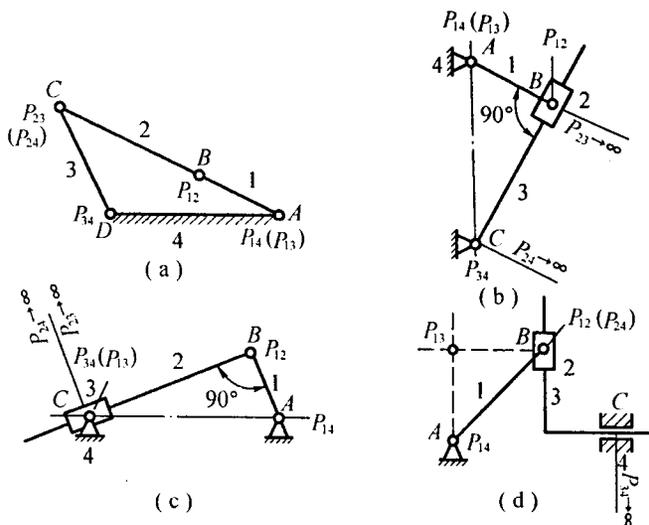


图 2-2

题 2-2 在图 2-3 所示凸轮机构中, 已知 $r = 50 \text{ mm}$, $l_{OA} = 22 \text{ mm}$, $l_{AC} = 80 \text{ mm}$, $\varphi_1 = 90^\circ$,

凸轮 1 的等角速度 $\omega_1 = 10 \text{ rad/s}$, 逆时针方向转动。试用瞬心法求从动件 2 的角速度 ω_2 。

解 选取尺寸比例尺 $\mu_l = 0.002 \text{ m/mm}$ 。

由 $\omega_1 \overline{P_{12}P_{13}} = \omega_2 \overline{P_{12}P_{23}}$ 得

$$\omega_2 = \frac{\overline{P_{12}P_{13}}}{\overline{P_{12}P_{23}}} \omega_1 = \frac{30}{110} \omega_1 = 2.73 \text{ rad/s}$$

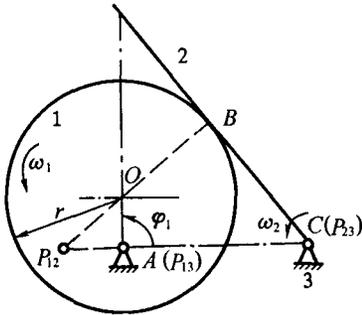


图 2-3

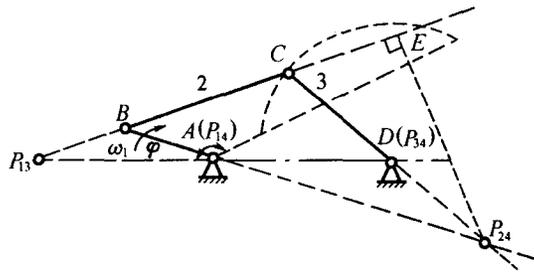


图 2-4

题 2-3 在图 2-4 的四杆机构中, 已知 $l_{AB} = 65 \text{ mm}$, $l_{CD} = 90 \text{ mm}$, $l_{AD} = l_{BC} = 125 \text{ mm}$, $\omega_1 = 10 \text{ rad/s}$, 顺时针转动, 试用瞬心法求:

(1) 当 $\varphi = 15^\circ$ 时, 点 C 的速度 v_C ;

(2) 当 $\varphi = 15^\circ$ 时, 构件 BC 上(即 BC 线上或其延长线上)速度最小的一点 E 的位置及其速度值;

(3) 当 $v_C = 0$ 时角 φ 的值。

解 选定尺寸比例尺 $\mu_l = 0.005 \text{ m/mm}$ 。

(1) 由 $\omega_3 = \omega_1 \frac{\overline{P_{13}P_{14}}}{\overline{P_{13}P_{24}}} \mu_l$ 得 $\omega_3 = 4.58 \text{ rad/s}$, $v_C = \omega_3 l_{CD} = 4.58 \times 90 = 0.41 \text{ m/s}$ 。

(2) 由 $v_E = \omega_2 \cdot \overline{EP_{24}} \cdot \mu_l$, $\omega_2 = v_C / \overline{CP_{24}} \cdot \mu_l = 2.36 \text{ rad/s}$ 得 $v_E = 0.36 \text{ m/s}$ 。

(3) 当 $v_C = 0$ 时, 点 A、B、C 在一条直线上, 如图中虚线所示, 量取 $\varphi = 150^\circ$ 。

题 2-4 已知铰链四杆机构如图 2-5(a) 所示, 其尺寸为 $l_{AB} = 30 \text{ mm}$, $l_{BC} = 78 \text{ mm}$, $l_{CD} = 32 \text{ mm}$, $l_{AD} = 80 \text{ mm}$, 构件 1 以顺时针等角速度 $\omega_1 = 10 \text{ rad/s}$ 转动, 现已作出其速度多边形(图(b))和加速度多边形(图(c))。试求:

(1) 构件 1, 2 和 3 上速度为 v_x 的点 X_1 、 X_2 和 X_3 的位置;

(2) 构件 2 上加速度为零的点 Q 的位置, 并求出该点的速度 v_Q ;

(3) 构件 2 上速度为零的点 I 的位置, 并求出该点的加速度 a_I 。

解 选取比例尺 $\mu_l = 0.00125 \text{ m/mm}$, $\mu_v = \frac{0.0075 \text{ m/s}}{\text{mm}}$, $\mu_a = \frac{0.1 \text{ m/s}^2}{\text{mm}}$ 。

根据影像求出 X_1 , X_2 , X_3 及 Q, I 点, 则 $v_Q = \overline{PQ} \cdot \mu_v = 0.34 \text{ m/s}$ 。

加速度影像图尺寸大, 画不出, 故图略。可列矢量方程式

$$\mathbf{a}_I = \mathbf{a}_B + \mathbf{a}_{IB}^n + \mathbf{a}_{IB}^t = \mathbf{a}_C + \mathbf{a}_{IC}^n + \mathbf{a}_{IC}^t$$

方向: $A \rightarrow B$ $B \rightarrow I$ $\perp BI$ $c' \rightarrow \pi$ $C \rightarrow I$ $\perp CI$

大小: 3 m/s^2 0.78 m/s^2 ? 0.375 m/s^2 0.97 m/s^2 ?