

工程力学手册

袁文伯 主编

煤炭工业出版社

工 程 力 学 手 册

袁文伯教授 主 编

煤 炭 工 业 出 版 社

1981/4

责任编辑：鲍 仪 王闻升
封面设计：郑玉水

工 程 力 学 手 册

袁文伯 教授 主编

*

煤炭工业出版社 出版

(北京安定门外和平里北街21号)

煤炭工业出版社印刷厂 印刷

新华书店北京发行所 发行

*

开本 $787 \times 1092^{1/16}$ 印张 $58^{1/2}$

字数1404千字 印数1—4,969

1988年10月第1版 1988年10月第1次印刷

ISBN 7-5020-0093-3/TD·89

书号 2848 定价 19.65元

主 编: 袁文伯

副 主 编: 张少如 钟奉俄

编 写 人: 陈光寅 (第一篇, 第1~4章)

钟奉俄 (第一篇, 第5章)

张少如 (第二篇, 第1~11、22章、附录)

廖明治 (第二篇, 第12、14、15、18~20、23章)

丛敬同 (第二篇, 第13章)

蔡大文 (第二篇, 第16、17、25、26章)

徐子善 (第二篇, 第21章)

赵文杰 (第二篇, 第24章)

吴生玺 (第二篇, 第27章)

李忠真 (第三篇)

剡鸿甲 (第四篇)

前 言

本手册内容包括结构计算和机械设计中经常遇到的原理、方法、公式和有关技术资料。

工程技术人员在结构计算和机械设计中，以及解决某些技术问题时，常常需要应用工程力学的原理和公式以及有关技术资料数据。但工程力学的内容非常广泛，公式十分繁多，散见于各种工程和力学的图书资料之中，卷帙浩繁，查阅非常费时费事，给技术人员的工作带来很大麻烦和困难。我们编写这本手册的目的和动机就是想把工程设计和计算中常用的力学原理和公式从各种图书资料中搜集出来，加以整理，集中在一起；同时还收集了一些工程设计计算中常用的各种工程材料规格、品种，以及常用的技术数据等；我们还尽量做到使这些计算方法、工程材料规格和技术数据符合我国现行规范的规定和适合我国国情，便于设计人员和技术人员的应用。工程技术人员有了这样一本手册，对于一般的工程计算问题都可以应用它来解决。手册中有刚体力学，分析力学、材料力学、弹塑性力学、结构力学、板壳理论、薄壁杆件、极限载荷、土压力、断裂力学、机械振动及有限单元法等学科的基本内容和基本理论及主要的计算公式，与计算有关的常用工程材料规格和技术数据等方面的内容。工程技术人员在设计计算时基本上可以在这本手册中找到他们所需要的计算公式和方法以及有关技术资料数据，免得去查许多种图书资料才能找寻到解决问题的方法。这本手册，应用方便，可以成为工程设计人员的常年顾问。当然，由于篇幅所限，只能包括常用的主要内容，不能要求它包罗万象，把所有的内容都包括无遗。内容太多了，会走向反面，对于一般应用反而会感到不那么方便。遇到比较复杂的计算问题，应用本手册不能解决时，可以去查阅有关专门文献。

余耀胜同志对本书的第一篇、第三篇和第四篇进行校阅，对全部公式都作过核对，并提出不少建设性意见和修改。程品三同志和陈进同志对第二篇的部分进行过校阅、改正、核对和补充，并提出了不少建设性意见。在此向他们表示致谢。

由于我们水平所限，缺点和错误之处，在所难免，敬希读者批评指正。

编 者

一九八五年十二月三十日

目 录

第一篇 刚 体 力 学

第一章 静力学..... 1	第二节 基本定理..... 32
第一节 静力学基础..... 1	第三节 动静法..... 38
第二节 力系的合成..... 4	第四节 碰撞..... 39
第三节 组合体的重心..... 5	第五节 变质量动力学..... 41
第四节 平衡条件与平衡方程..... 6	第五章 分析力学基础..... 43
第五节 柔索..... 6	第一节 约束..... 43
第六节 摩擦..... 7	第二节 广义坐标..... 43
第七节 图解静力学原理..... 10	第三节 伪坐标..... 44
第二章 运动学..... 11	第四节 虚位移..... 45
第一节 点的运动..... 11	第五节 理想约束..... 46
第二节 点的合成运动..... 15	第六节 动力学普遍方程和中心方程..... 47
第三节 刚体的平动和转动..... 15	第七节 虚位移原理..... 48
第四节 刚体的平面运动..... 17	第八节 几个基本的力学量..... 49
第五节 刚体的定点转动..... 19	第九节 拉格朗日方程..... 51
第六节 绕相交两轴转动的合成..... 20	第十节 冲击的拉格朗日方程..... 53
第三章 刚体质量分布的几何性质..... 21	第十一节 循环坐标..... 55
第一节 质心..... 21	第十二节 哈密顿正则方程..... 56
第二节 转动惯量..... 22	第十三节 波尔茨曼-哈默方程..... 58
第三节 惯性主轴、回转半径..... 23	第十四节 阿沛尔方程..... 61
第四节 常见均质物体的转动惯量与质心..... 24	第十五节 哈密顿原理..... 64
第四章 动力学..... 29	第十六节 凯恩方程..... 66
第一节 质点动力学..... 29	参考文献..... 70

第二篇 变 形 固 体 力 学

第一章 材料的力学性质..... 71	第二节 惯性矩的近似公式和图解法..... 103
第一节 低碳钢拉伸时的力学性质..... 71	第三节 平面图形几何性质计算用表..... 106
第二节 铸铁压缩时的力学性质..... 73	第三章 应力与应变分析·强度
第三节 其它材料的拉伸或压缩试验结果..... 73	理论..... 150
第四节 影响材料力学性质的因素蠕变和松弛的概念..... 75	第一节 概述..... 150
第五节 许用应力与安全系数..... 77	第二节 平面应力状态分析..... 151
第六节 常用材料的力学性质..... 77	第三节 空间应力状态分析..... 156
第二章 平面图形的几何性质..... 101	第四节 应变状态分析..... 158
第一节 平面图形几何性质的定义与公式..... 101	第五节 应力状态与应变状态的关系..... 160

第六节 强度理论	162	第七节 实心和空心的旋转轴	259
第四章 直杆的轴向拉伸与压缩	164	第八节 受冲击载荷作用的杆	260
第一节 等截面杆的计算	164	第九节 应力波的概念	262
第二节 考虑自重时的计算	166	第九章 交变应力	263
第三节 变截面杆的计算	166	第一节 概述	263
第四节 钢丝绳计算	170	第二节 材料的持久极限	264
第五节 材料不服从虎克定律时的拉 伸和压缩	171	第三节 影响持久极限的因素	266
第五章 剪切与扭转	172	第四节 构件的疲劳强度计算	271
第一节 剪切变形与剪切计算	172	第五节 不规则交变应力下的强度 条件	276
第二节 连接件的假定计算	173	第十章 平面曲梁	280
第三节 圆形截面杆的扭转	180	第一节 大曲率梁的应力	280
第四节 非圆形截面杆的扭转	181	第二节 大曲率梁的位移	288
第五节 材料不服从虎克定律时的 扭转	183	第三节 圆环、链环、活塞环及吊钩 的计算	289
第六章 弯曲	183	第四节 矩形和圆形截面曲梁受垂直 于曲率平面的内载荷作用时 的应力	291
第一节 弯曲时的内力和内力图	184	第十一章 弹簧	293
第二节 等截面梁弯曲时的应力和强 度条件	209	第一节 螺旋弹簧	293
第三节 等截面梁弯曲时的变形和刚 度条件	214	第二节 板弹簧	299
第四节 高梁、短梁、薄腹梁等考虑 剪切变形时的挠度计算	230	第三节 其它金属弹簧	300
第五节 非均匀温度变化对梁的变形 的影响	232	第十二章 薄壁杆件扭转	303
第六节 变截面梁	232	第一节 概述	303
第七节 宽翼缘薄壁非对称截面梁 及其弯曲中心	236	第二节 薄壁截面的扇性几何特性 计算	304
第八节 组合梁	238	第三节 薄壁杆件纯扭转时的应力和 变形计算	315
第九节 非线性弹性弯曲	241	第四节 薄壁杆件约束扭转时的内力 与扭转角计算	317
第七章 组合变形	242	第五节 薄壁杆件约束扭转时的应力 计算	325
第一节 组合变形问题的计算	242	第十三章 弹性与塑性理论基础	329
第二节 斜弯曲	242	第一节 弹性理论的基本方程	330
第三节 弯曲与拉伸或压缩的组合	244	第二节 弹性理论问题的解法	343
第四节 弯曲与扭转的组合	247	第三节 塑性理论概述	348
第八章 动应力	249	第四节 弹性理论问题的常用公式	355
第一节 匀变速直线运动杆	249	第十四章 能量法	452
第二节 匀角速回转杆	250	第一节 应变能和应变余能、势能和 余能	453
第三节 匀角加速回转杆	252	第二节 基于虚位移原理的能量 定理	456
第四节 变加速运动杆	252		
第五节 飞轮	253		
第六节 旋转圆盘	255		

第三节	基于虚力原理的能量定理	457	计算	548
第四节	线性弹性体系的互等定理	458	第九节	弹性固定无铰圆弧形拱在对称荷载下的计算
第五节	能量法求结构位移	460		548
第六节	能量法解超静定结构	465	第十节	离壁式直墙圆弧形拱在对称荷载下的计算
第七节	能量法求压杆的临界载荷	469		554
第十五章	连续梁与井字梁	472	第十一节	圆环的计算
第一节	弯矩分配法计算连续梁	472		557
第二节	三弯矩方程计算连续梁	480	第十九章	弹性地基梁
第三节	五弯矩方程计算柔性支座连续梁	488		560
第四节	等跨等截面连续梁的计算系数	490	第一节	按地基反力为直线分布假设计算弹性地基梁
第五节	不等跨等截面连续梁的最大弯矩系数	493		560
第六节	井字梁的最大弯矩及剪力系数	495	第二节	按温克尔假设计算弹性地基梁
第七节	三双力矩方程计算受扭薄壁连续梁	496		561
第十六章	桁架	501	第三节	按地基为弹性半无限平面体计算弹性地基梁
第一节	桁架计算的基本假定	501		573
第二节	静定桁架的内力计算	502	第二十章	薄板
第三节	桁架的位移计算	505		576
第四节	超静定桁架	506	第一节	板的基本关系式
第五节	桁架的次应力	508		577
第十七章	刚架	509	第二节	矩形板的位移与内力计算系数
第一节	静定刚架的内力计算	509		579
第二节	刚架的位移计算	509	第三节	等跨连续板的实用计算
第三节	力法计算超静定刚架	513		592
第四节	位移法计算超静定刚架	514	第四节	圆形板的位移与内力计算公式
第十八章	拱与圆环	530		597
第一节	概述	530	第五节	环形板的位移与内力计算公式
第二节	三铰拱的计算	532		600
第三节	双铰等截面圆弧形拱的计算	533	第六节	杂形板的内力(或应力)与位移计算
第四节	双铰变截面抛物线形拱的计算	533		608
第五节	双铰折线形拱的计算	540	第二十一章	壳体
第六节	无铰等截面圆弧形拱的计算	542		611
第七节	无铰变截面抛物线形拱的计算	545	第一节	概述
第八节	无铰等截面椭圆弧形拱的计算	548		611
			第二节	壳体无矩应力状态存在的条件按无矩理论计算壳体
				612
			第三节	用应力函数计算壳体内力
				623
			第四节	按有矩理论计算圆柱壳的轴对称问题
				626
			第二十二章	厚壁圆筒
				633
			第一节	受内压和外压作用的厚壁圆筒
				633
			第二节	组合圆筒
				635
			第三节	厚壁圆筒的强度计算
				638
			第四节	受压的厚壁球
				641
			第二十三章	稳定
				641
			第一节	弹性稳定概念
				641
			第二节	轴心受压杆的弹性稳定
				641
			第三节	轴心受压杆的弹塑性稳定
				650
			第四节	纵横弯曲
				652

第五节 钢结构轴心受压和偏心受压 构件的稳定	655	第九节 厚壁圆筒的极限压力	716
第六节 圆环和拱的弹性稳定	670	第二十六章 土压力和挡土墙	717
第七节 梁、圆环和拱的侧向弹性 稳定	672	第一节 一般概念	717
第八节 薄板和薄壳的弹性稳定	672	第二节 无粘性土的土压力	718
第二十四章 局部应力	685	第三节 粘性土的土压力	724
第一节 应力集中的概念	685	第四节 总压力图及压力集度图	727
第二节 理论集中系数	685	第五节 挡土墙的强度计算	728
第三节 有效集中系数	696	第六节 挡土墙的稳定性计算	729
第四节 降低应力集中系数的措施	698	第二十七章 断裂力学基础	730
第五节 接触应力的计算	698	第一节 裂纹尖端应力场和位移场的 类型	731
第二十五章 结构的极限载荷	706	第二节 应力强度因子及断裂判据	732
第一节 结构极限载荷的基本知识	706	第三节 线性弹性断裂力学应用举例	734
第二节 极限弯矩和塑性铰	706	第四节 能量释放率	737
第三节 静定梁的极限载荷	707	第五节 裂纹尖端的塑性区	738
第四节 超静定梁的极限载荷	708	第六节 裂纹扩展阻抗 (R 曲线)	740
第五节 比例加载的一般定理	712	第七节 裂纹张开位移	741
第六节 圆轴扭转时的极限载荷	713	第八节 J 积分	742
第七节 刚架的极限载荷	714	第九节 最大拉应力理论	743
第八节 拱的极限载荷	716	第十节 应变能密度理论	744
		参考文献	752
第三篇 机械振动			
第一章 机械振动概述	754	第四节 计算多自由度系统固有频率 的近似方法	785
第一节 机械振动	754	第四章 机械系统的强迫振动	798
第二节 机械振动的分类	755	第一节 单自由度系统的响应	798
第三节 机械振动的表示方法	755	第二节 两自由度系统的响应	808
第二章 机械系统的物理参数	757	第三节 多自由度系统的响应	812
第一节 实际机械系统的简化	757	第五章 弹性体振动	816
第二节 振动系统的刚度与阻尼 系数	758	第一节 自由振动	817
第三章 机械系统的自由振动	765	第二节 强迫振动	821
第一节 单自由度振动系统	766	第三节 求固有频率的近似方法	823
第二节 二自由度振动系统	774	参考文献	826
第三节 多自由度系统	777		
第四篇 有限单元法			
第一章 杆系结构有限单元法	782	第三节 六结点二次三角形单元	868
第一节 平面杆系单元	827	第四节 矩形单元	868
第二节 空间杆系单元	844	第五节 等参单元	868
第二章 弹性力学平面问题有限单 元法	850	第三章 薄板的有限单元法	877
第一节 常应变三角形单元	850	第一节 矩形薄板单元	877
第二节 三角形单元的面积坐标	866	第二节 三角形薄板单元	884

第四章 空间问题有限单元法	887	第五章 有限单元法电算程序	
第一节 轴对称问题有限单元法	887	举例	894
第二节 一般空间问题有限单元法 ...	890	参考文献	910
附录 常用资料和数据			911

第一篇 刚体力学

第一章 静力学

第一节 静力学基础

1. 力

力是物体间的相互机械作用；有大小、方向和作用点；可以用一个定位矢量表示。

2. 力的平行四边形定律

作用在物体上同一点的两个力 F_1 和 F_2 ，可用作用在同一点的一个力 R 代替。 R 称为 F_1 和 F_2 的合力。它的大小和方向由以 F_1 和 F_2 为边构成的平行四边形的对角线所决定（图1-1-1）。力不但可以用矢量表示，而且服从矢量的加法运算。由矢量图可知：

$$\begin{aligned} R &= F_1 + F_2 \\ R &= \sqrt{F_1^2 + F_2^2 + 2F_1F_2\cos\alpha} \\ \sin\beta &= \frac{F_2}{R}\sin\alpha \end{aligned}$$

3. 合力

作用在同一物体上同一点的 n 个力 F_1 、 F_2 、 $\dots$ 、 F_n ，可用作用在同一点的一个力 R 代替。 R 称为 F_1 、 F_2 、 $\dots$ 、 F_n 的合力，其大小和方向为：

$$R = \sum_{i=1}^n F_i \quad (1-1-1)$$

4. 平衡的基本定律

使物体保持平衡的力系称为平衡力系，平衡力系的合力为零。作用在同一物体上、大小相等、方向相反并且共线的两个力，其合力为零，这是最简单的平衡力系。

共面的三力平衡时，其作用线必须交于一点或互相平行（图1-1-2）。

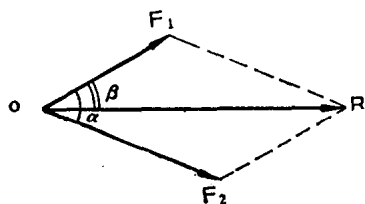


图 1-1-1

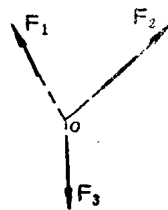


图 1-1-2

5. 平衡力系迭加原理

在作用于刚体上的任一力系上，迭加一个平衡力系，不会改变原力系对刚体的作用。由此推知，作用在刚体上的力可以沿其作用线移动。

6. 力的投影

力 F 在任意轴 ox 上的投影为：

$$X = F \cos \alpha$$

式中 α ——力 F 与 ox 轴正方向的夹角 (图1-1-3)。

力 F 在任意平面 π 上的投影 F_π 是矢量, 它的模

$$F_\pi = F \cos \theta$$

式中 θ ——力 F 的作用线与 π 平面的夹角;

而 F 始末两点 A 和 B 在平面 π 上的投影 a 和 b 决定 F_π 的方向 (图1-1-4)。

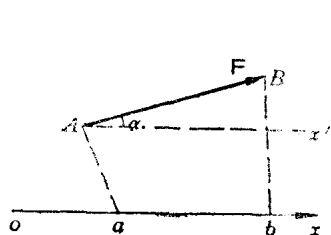


图 1-1-3

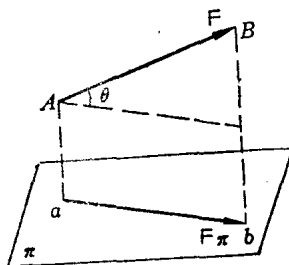


图 1-1-4

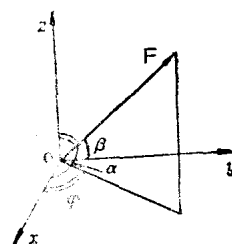


图 1-1-5

力 F 在笛卡儿坐标轴 (图1-1-5) 上的投影是:

$$\left. \begin{aligned} X &= F \cos \alpha \\ Y &= F \cos \beta \\ Z &= F \cos \gamma \end{aligned} \right\} \quad (1-1-2)$$

或

$$\left. \begin{aligned} X &= F \sin \gamma \cos \varphi \\ Y &= F \sin \gamma \sin \varphi \\ Z &= F \cos \gamma \end{aligned} \right\}$$

式中 α, β, γ ——力 F 的方向角;

φ ——过力 F 的作用线且垂直于 oxy 平面与 oxz 平面的夹角。

若已知力 F 在笛卡儿坐标轴上的投影 X, Y, Z , 则力 F 的模和方向余弦为:

$$F = \sqrt{X^2 + Y^2 + Z^2}$$

$$\cos \alpha = \frac{X}{F}$$

$$\cos \beta = \frac{Y}{F}$$

$$\cos \gamma = \frac{Z}{F}$$

7. 合力投影定理

设

$$\mathbf{R} = \sum_{i=1}^n \mathbf{F}_i$$

则

$$R_x = \sum_{i=1}^n X_i \quad (1-1-3)$$

$$\mathbf{R}_x = \sum_{i=1}^n \mathbf{F}_{ix} \quad (1-1-4)$$

式中 R_x 和 R_z ——合力 $\mathbf{R}$ 在 ox 轴上和 π 平面上的投影。

8. 力矩

力 $\mathbf{F}$ 对 o 点之矩简称为力矩。力矩是力 $\mathbf{F}$ 使物体绕 o 点转动效果的度量，它是一个定位矢量，用 $\mathbf{m}_o(\mathbf{F})$ 表示

$$\mathbf{m}_o(\mathbf{F}) = \mathbf{r} \times \mathbf{F}$$

式中 $\mathbf{r}$ ——力 $\mathbf{F}$ 作用点 A 的矢径 (图1-1-6)。

在平面力系中，力矩可用一代数量 $m_o(\mathbf{F})$ 表示

$$m_o(\mathbf{F}) = \pm Fd \quad (1-1-5)$$

式中 d —— o 点到力 $\mathbf{F}$ 作用线的垂直距离，称为力臂；

$\pm$ 号 ——表示力矩的转动方向，一般以 $+$ 号表示逆时针方向， $-$ 号表示顺时针方向。

力 $\mathbf{F}$ 对任意轴 oz 之矩

$$m_x(\mathbf{F}) = \pm F_{xy}h \quad (1-1-6)$$

式中 F_{xy} ——力 $\mathbf{F}$ 在 oxy 平面上的投影 $\mathbf{F}_{xy}$ 的模；

h —— o 点到力 $\mathbf{F}_{xy}$ 作用线的垂直距离；

$\pm$ 号 ——表示力 $\mathbf{F}$ 对 oz 轴之矩的转动方向，一般从 oz 轴正方向看，以 $+$ 号表示 $\mathbf{F}_{xy}$ 对 o 点之矩为逆时针方向， $-$ 号表示顺时针方向 (图1-1-7)。

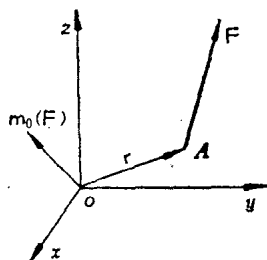


图 1-1-6

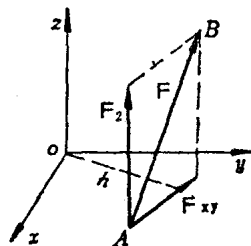


图 1-1-7

9. 合力矩定理

设

$$\mathbf{R} = \sum_{i=1}^n \mathbf{F}_i$$

则

$$\mathbf{m}_o(\mathbf{R}) = \sum_{i=1}^n \mathbf{m}_o(\mathbf{F}_i) \quad (1-1-7)$$

$$m_x(\mathbf{R}) = \sum_{i=1}^n m_x(\mathbf{F}_i) \quad (1-1-8)$$

式中 x —— ox 轴。

10. 力矩矢投影定理

力 $\mathbf{F}$ 对 o 点之矩 $\mathbf{m}_o(\mathbf{F})$ ，在过 o 点的任意轴 ox 上的投影，等于力 $\mathbf{F}$ 对该轴的矩，即

$$[\mathbf{m}_o(\mathbf{F})]_x = m_x(\mathbf{F}) \quad (1-1-9)$$

11. 力偶

大小相等、方向相反、不共线的一对力 (F, F') 称为力偶。二力作用线间的距离 d 称为力偶臂。一个力偶只能使物体转动, 其转动效果用力偶矩度量。力偶矩是一个自由矢量, 用矢量 $\mathbf{m}$ 表示, 它的模为 Fd , 方位垂直于力偶作用面, 指向由右手规则确定 (图1-1-8)。

数个力偶 $\mathbf{m}_1, \mathbf{m}_2, \dots, \mathbf{m}_n$ 作用在同一刚体上时, 可以合成为一个力偶 $\mathbf{m}$, 这合力偶等于各分力偶的矢量和:

$$\mathbf{m} = \mathbf{m}_1 + \mathbf{m}_2 + \dots + \mathbf{m}_n \quad (1-1-10)$$

在平面情况下, 力偶矩可以表示为代数量

$$m = \pm Fd$$

式中 $\pm$ 表示力偶的转动方向, 一般以 $+$ 号表示逆时针方向, $-$ 号表示顺时针方向。

n 个力偶 $m_1, m_2, \dots, m_n$ 的合力偶 m 为:

$$m = \sum_{i=1}^n m_i$$

力偶不可能用一个力来代替。力偶在力偶矩不变的条件下, 在平行平面上移动, 或在其自身平面内转动移动, 或同时改变力和力偶臂的大小, 都不影响对刚体的作用。

12. 力的平移定理

如果将作用在刚体上 A 点的力 F_A , 平行移动到 B 点为 F_B ($F_B = F_A$), 并加一个力偶, 其力偶矩等于力 F_A 对 B 点的矩, 则不改变力 F_A 对刚体的作用 (图1-1-9)。

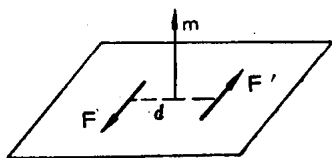


图 1-1-8

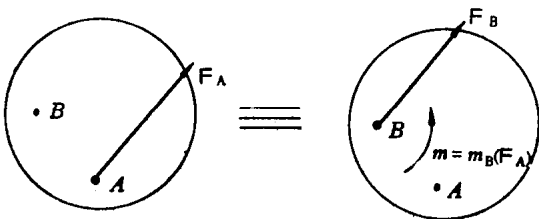


图 1-1-9

第二节 力系的合成

汇交力系 $F_1, F_2, \dots, F_n$ 的合力 R 作用在汇交点 O 上 (图1-1-10), 其大小和方向为:

$$\mathbf{R} = \sum_{i=1}^n \mathbf{F}_i$$

任意力系 $F_1, F_2, \dots, F_n$ 各力的矢量和记为 $\mathbf{R}'$,

$$\mathbf{R}' = \sum_{i=1}^n \mathbf{F}_i \quad (1-1-11)$$

$\mathbf{R}'$ 称为力系的主矢; 力系各力对任意点 O 之矩的矢量和记为 $\mathbf{M}_O$ 。(在平面力系中为代数和 M_O),

$$M_0 = \sum_{i=1}^n m_0(F_i) \quad (1-1-12)$$

M_0 称为力系对 o 点的主矩。 R' 是自由矢量， M_0 是定位矢量。

对于任何给定的力系，都可按照 R' 和 M_0 确定其合成结果。合成结果如下：

- 1) 当 $R' = 0$, $M_0 \neq 0$ 时，合成为合力偶 m , $m = M_0$;
- 2) 当 $R' \neq 0$, $M_0 = 0$ 时，合成为合力 R , $R = R'$, 作用线通过 o 点;
- 3) 当 $R' \neq 0$, $M_0 \neq 0$ 时，

(1) 若 $R' \perp M_0$ ，合成为合力 R (图1-1-11), $R = R'$, 作用线通过 o' 点, oo' 线段与 R 的作用线垂直, 且

$$oo' = \frac{M_0}{R'}$$

$$m_0(R) = M_0$$

(2) 若 $R' \parallel M_0$ ，合成为一个力螺旋 (图1-1-12)。其中力偶 $m = M_0$ ，力 $R = R'$ ，而作用线通过 o 点。

(3) 若 R' 与 M_0 正方向的夹角为 θ ($\theta < \pi$)，合成为一个力螺旋 (图1-1-13)。力偶 m ，其模

$$m = M_0 |\cos \theta|$$

方位与 R' 相同，方向由 θ 决定： $0 < \theta < \frac{\pi}{2}$ ， m 与 R' 同向； $\frac{\pi}{2} < \theta < \pi$ ， m 与 R' 反向。力 $R = R'$ ，作用线通过 o' 点， oo' 线段与 R 的作用线垂直，且

$$oo' = \frac{M_0 \sin \theta}{R'}$$

$$|m_0(R)| = M_0 \sin \theta$$

(4) 当 $R' = 0$, $M_0 = 0$ 时，平衡。

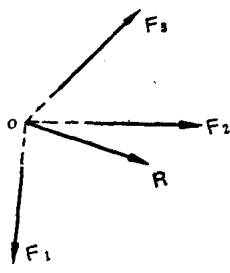


图 1-1-10

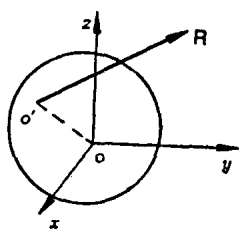


图 1-1-11

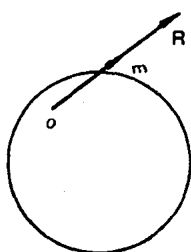


图 1-1-12

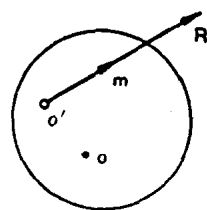


图 1-1-13

第三节 组合体的重心

在地球表面附近的物体，其每一微小部分都受到重力作用，这些重力形成一个重力系。由于一般物体的尺寸比它到地心的距离小得多，这重力系可视为同向平行力系。平行力系的合力作用点，称为物体的重心。物体的重心与它的质心位置重合。关于质心的定义见第三章。

某物体由 n 部分组成, 已知每一部分的重量是 G_i ($i=1, \dots, n$), 重心坐标是 x_i, y_i, z_i , 则该物体重心 C 的坐标是:

$$\left. \begin{aligned} x_c &= \frac{\sum_{i=1}^n x_i G_i}{G} \\ y_c &= \frac{\sum_{i=1}^n y_i G_i}{G} \\ z_c &= \frac{\sum_{i=1}^n z_i G_i}{G} \end{aligned} \right\} \quad (1-1-13)$$

式中 $G = \sum_{i=1}^n G_i$

第四节 平衡条件与平衡方程

作用在刚体上的力系, 平衡的必要充分条件是:

$$\left. \begin{aligned} \mathbf{R}' &= 0 \\ \mathbf{M}_0 &= 0 \text{ (对平面力系为 } \mathbf{M}_0 = 0 \text{)} \end{aligned} \right\} \quad (1-1-14)$$

平面一般力系和空间一般力系的独立的平衡方程数目分别是三个和六个。平衡方程的形式如下:

表 1-1-1 平面一般力系平衡方程

名 称	基 本 式	二 点 式	三 点 式
方 程	$\sum_{i=1}^n X_i = 0$	$\sum_{i=1}^n X_i = 0$	$\sum_{i=1}^n m_A(\mathbf{F}_i) = 0$
	$\sum_{i=1}^n Y_i = 0$	$\sum_{i=1}^n m_A(\mathbf{F}_i) = 0$	$\sum_{i=1}^n m_B(\mathbf{F}_i) = 0$
	$\sum_{i=1}^n m_O(\mathbf{F}_i) = 0$	$\sum_{i=1}^n m_B(\mathbf{F}_i) = 0$	$\sum_{i=1}^n m_C(\mathbf{F}_i) = 0$
		$AB \text{ 不垂直于 } x \text{ 轴}$	$A, B, C \text{ 三点不共线}$

约束反力一般是未知的。若平衡方程的数目不少于约束反力的个数, 那么, 约束反力总可以通过平衡方程决定。这种问题称为静定的。反之称为静不定的。

第五节 柔 索

对于拉得很紧的柔索, 用两种分布力计算的柔索拉力和索长相差不大。因此, 对于张紧的柔索, 为了简化计算, 可将悬链线近似地看作抛物线。

表 1-1-2 空间力系平衡方程

力系类型	汇交力系	平行力系	一般力系	
方 程	$\sum_{i=1}^n X_i = 0$	$\sum_{i=1}^n Z_i = 0$	$\sum_{i=1}^n X_i = 0$	$\sum_{i=1}^n m_x(F_i) = 0$
	$\sum_{i=1}^n Y_i = 0$	$\sum_{i=1}^n m_z(F_i) = 0$	$\sum_{i=1}^n Y_i = 0$	$\sum_{i=1}^n m_y(F_i) = 0$
	$\sum_{i=1}^n Z_i = 0$	$\sum_{i=1}^n m_y(F_i) = 0$	$\sum_{i=1}^n Z_i = 0$	$\sum_{i=1}^n m_x(F_i) = 0$
		x 轴不垂直于力		

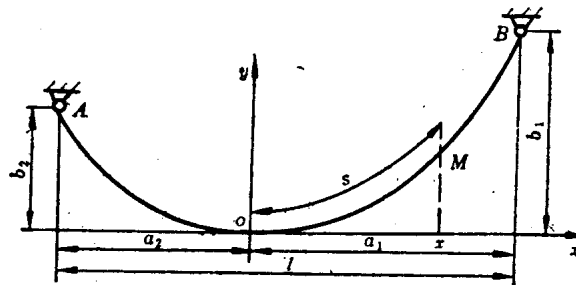


图 1-1-14

表 1-1-3 柔索的计算公式

计算项目	力沿索长L均匀分布	力沿跨度l均匀分布
柔索曲线方程	$y = \frac{H}{q} \left(\operatorname{ch} \frac{qx}{H} - 1 \right)$	$y = \frac{q}{2H} x^2$
柔索上M点的拉力	$T = H + qy$	$T = \sqrt{H^2 + (qx)^2}$
柔索从O点到M点的长度	$s = \frac{H}{q} \operatorname{sh} \frac{qx}{H}$	$s = \int_0^x \sqrt{1 + \left(\frac{2b_1 x}{a_1^2} \right)^2} dx$
柔索的总长度L	$L = \frac{H}{q} \left(\operatorname{sh} \frac{qa_1}{H} + \operatorname{sh} \frac{qa_2}{H} \right)$	$L \approx l + \frac{2}{3} \left(\frac{b_1^2}{a_1} + \frac{b_2^2}{a_2} \right)$

注: H 是柔索最低点 O 之拉力, q 是垂直向下的分布力集度。

第六节 摩 擦

1. 静摩擦定律

两个接触面无相对滑动时, 其间的摩擦阻力称为静摩擦力。静摩擦力总是与相对滑动趋势的方向相反, 其数值 F 有一个最大值 $F_{\max}$, 即

$$F \leq F_{\max} = fN \quad (1-1-15)$$

式中的 f 和 N 分别表示静摩擦系数和正压力。

摩擦力达到最大值时, 摩擦面上的总反力 R 与正压力 N 之间的夹角 ϕ 称为摩擦角。将总反力 R 绕接触面法线(N)旋转, 得一顶角为 2ϕ 的圆锥, 称为摩擦锥(图1-1-15)。作用在