

理论力学解题指南

И·М沃伦柯夫

(苏) Т·Б阿依金别尔格 著

В·М奥谢茨基

邹安朝 译

《 前 言 》

《理论力学解题指南》与И·М沃伦柯夫著《理论力学教程》和И·В密歇尔斯基著《理论力学习题集》是三本配合成套的教材，后两书均由哈尔滨工业大学理论力学教研室翻译並出版。

《指南》作者把《理论力学习题集》中的绝大多数习题，经科学分类，按插在《指南》的相应章节中，非常便于学习和解决《理论力学习题集》中的问题。

《指南》的特征是：1) 作者把例题和习题按“已知力的作用线分布”和“约束特征”分类的；2) 每一章、节的例题前，有简要的解题理论说明，而在例题后，作者概括了解题方法，给了解题指南。

《指南》可供高等工业院校，理工科函授学校，师范院校和各类工科业余大学学生以及自修者作为参考，对教师讲授理论力学习题课颇有参考价值。

《指南》由哈尔滨工业大学谈开孚教授和大连工学院穆克明付教授审校的，他们提出了许多宝贵的意见；哈尔滨工业大学王铎教授对审校工作也给予了热情的关怀。在此，谨致以衷心的感谢。

由于译者的业务水平和能力所限，谬误在所难免，请读者批评指正。

译者 邹安朝

1981年8月25日于

大连师范专科学校

作 者 序

本《指南》为使大学生便于理论研究，使他们获得理论力学解题技能而编著的。《指南》中材料的范围和配置，基本上与И. М. 沃伦柯夫教授著的《理论力学教程》和И. В. 寇歇尔斯基教授著的《理论力学习题集》相配合的。

本《指南》特别重视习题的选择和分类。书中例题分类的根据是：第一，已知力的作用线的分布；第二，约束的特征。

本《指南》第一篇和第二篇由И. М. 沃伦柯夫教授和Т. В. 阿依金别尔格副教授编著的；第三篇由И. М. 沃伦柯夫教授、Т. В. 阿依金别尔格副教授和В. М. 奥谢茨基编著的。

目 录

第一篇 静力学	1
第一章 汇交力系	1
§ 1 共线力系的合成(И. В 密歇尔斯基习题集 № 3, 4, 6*)	1
§ 2 汇交于一点的二力的合成	2
§ 3 平面汇交力系	5
§ 4 空间汇交力系	8
§ 5 约束反力	12
§ 6 汇交力系的平衡	14
第二章 平面力系	31
§ 1 力对于点之矩	31
§ 2 平面力系向已知中心的简化	32
§ 3 杠杆的平衡	35
§ 4 在平面力系作用下刚体的平衡	38
§ 5 由刚体组成的物体系的平衡	48
第三章 具有摩擦的平衡问题	55
第四章 空间任意力系	70
§ 1 力对于点之矩矢和力对于轴之矩	70
§ 2 任意力系向已知中心的简化	74
§ 3 空间力系的平衡	83
第五章 重 心	106
第二篇 运动学	119
第一章 点的运动学	119
§ 1 点运动方程 (№ 317, 319, 409-411, 327, 334)	120

* 此处和后文中题号是指 1951 年版及以后出版的 И. В 密歇尔斯基著的《理论力学学习题集》的题号。

§ 2	由直角坐标运动方程求点的运动 轨迹, 速度和加速度 (No 311, 313—316, 320, 322, 326, 328, 349, 352, 354)	124
§ 3	给定点运动的自然法求点的速度 和加速度 (324, 323, 336—349)	130
§ 4	综合题 (312, 353, 355—358, 367—369, 371, 373)	133
第二章	刚体绕定轴转动	135
§ 1	求绕定轴转动的刚体的转角, 角 速度和角加速度 (No 375—385)	136
§ 2	求绕定轴转动的刚体内的点的速 度和加速度 (No 386—394)	138
§ 3	转动由一个物体向另一个物体的 传递 (No 395—406)	140
第三章	刚体的平面平行运动	142
§ 1	平面图形的运动方程 (No 492—500)	142
§ 2	求平面图形内点的速度 (No 501—538)	144
§ 3	板迹 (542, 544—549, 552, 553)	149
§ 4	求平面图形内点的加速度 (557—578)	152
第四章	点的复合运动	161
§ 1	点的复合运动的运动方程和轨迹	161
§ 2	速度合成定理	164
§ 3	牵连平动时加速度合成定理	168
§ 4	牵连转动时加速度合成定理	176
第五章	刚体的复合运动	180
§ 1	绕平行轴转动的合成	181
§ 2	绕相交轴转动的合成	185

第三篇 动力学	187
质点动力学	187
第一章 质点动力学两类基本问题	187
§ 1 质点运动的微分方程	187
§ 2 质点动力学的第一类基本问题	188
§ 3 质点动力学第二类基本问题	195
第二章 质点的振动	213
§ 1 自由振动 (No 825—842)	214
§ 2 阻尼振动 (No 843—852)	218
§ 3 受迫振动 (No 853—861)	221
第三章 质点动力学的普遍定理	226
§ 1 动量定理	226
§ 2 动量矩定理	237
§ 3 功和功率	239
§ 4 质点动能定理	248
§ 5 质点的达朗伯原理	258
质点系动力学	
第四章 质点系动力学普遍定理	263
§ 1 质点系动量定理和质心运动定理	263
§ 2 质点系动量矩定理	274
§ 3 质点系动能变化定理	292
§ 4 综合题	303
第五章 达朗伯原理和可能(虚)位移原理	308
§ 1 质点系的达朗伯原理	308
§ 2 虚位移原理	322
§ 3 动力学普遍方程(达朗伯—拉格朗日方程)	328
§ 4 第二类拉格朗日方程(用广义 坐标表示的质点系的运动微分方程)	332

第一篇 静力学

第一章 汇交力系

§1 共线力系的合成

共线力系合成时，必须分下列两种情况：

1、各力作用在同一方向。该力系合力的大小等于各力的算术和，其方向与各分力方向相同并沿同一直线。

2、各力作用在同一直线上但方向不同。该力系合力的大小等于各力的代数和，其方向沿直线的某一方向。如果设沿直线的某一个方向的力为正时，则沿反方向的力则为负。

如果共线力系的各力保持平衡，则它们的合力等于零。

〔例1〕人站在矿井底上，体重为64公斤。他用跨过滑轮的绳子提起重为48公斤的重物。试问人对井底的压力是多少？（图1）

〔解〕绳子的固有重量忽略不计。因为定滑轮只改变力的方向而不改变力的大小，所以绳子上各点的张力相同，其大小等于提起重物的重量。因此，作用于人手上的绳子张力 T 等于提起重物的重量 P ，其方向竖直向上。

故人受到两个力的作用：本身重量 $\vec{G}$ 和绳子的张力 $\vec{T}$ 。这两个力

作用在一条直线上而方向相反， $\vec{G}$ 和 $\vec{T}$ 的合力 $\vec{R}$ 的大小等于它们之差，其方向沿较大力方向，即： $R = G - T = 64 - 48 = 16$ 公斤。因为 $G > P$ ，所以合力 $\vec{R}$ 的方向竖直向下。由此得知，人对井底的压力等于16公斤。

图1
译注：原图有疵。

§2 汇交于一点的二力的合成

作用于一点上夹角为 α 的二力 $\vec{F}_1$ 和 $\vec{F}_2$ 的合力 $\vec{R}$ ，等于该二力的几何和，它用由力 $\vec{F}_1$ 和 $\vec{F}_2$ 组成的平行四边形的对角线表示(图2)，

即

$$\vec{R} = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 \quad (1)$$

合力的大小决定于公式

$$R = (F_1^2 + F_2^2 + 2F_1F_2\cos\alpha)^{1/2} \quad (2)$$

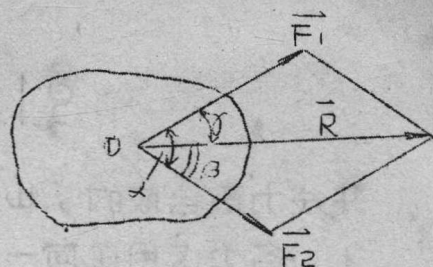


图 2

而合力的方向决定于 $\vec{F}_1$ 和 $\vec{F}_2$ 与合力

$\vec{R}$ 间的夹角 β 和 γ ，根据正弦定理可以求出这些角的大小：

$$\frac{F_1}{\sin\beta} = \frac{F_2}{\sin\gamma} = \frac{R}{\sin(180^\circ - \alpha)} \quad \text{或} \quad \frac{F_1}{\sin\beta} = \frac{F_2}{\sin\gamma} = \frac{R}{\sin\alpha} \quad (3)$$

如果力 F_1 和 F_2 及其间夹角 α 都是已知的，则根据公式(2)，先求出合力的大小，然后把合力的值代入等式(3)中，就可以求出 $\sin\beta$ 和 $\sin\gamma$ ，从而求出 β 和 γ 的值。

用图解法求两个汇交力 $\vec{F}_1$ 和 $\vec{F}_2$ 的合力时，不必作出完整的平行四边形；只要从力 $\vec{F}_1$ 的终点作平行且等于力 $\vec{F}_2$ 的矢量即可。连接作出的折线的终点和始点，得一矢量，该矢量就表示两个已知力 $\vec{F}_1$ 和 $\vec{F}_2$ 的合力的大小和方向。矢量 $\vec{AC} = \vec{R}$ 称为力三角形 ABC 的闭合边(图3)。

如果两个分力 $\vec{F}_1$ 和 $\vec{F}_2$ 大小相等，则用二力组成的平行四边形是菱形，而合力是菱形的对角线。因为菱形的对角线互相垂直平分，所以用矢量 $\vec{AC}$ 所代表的合力(O 为 AC 中点)垂直平分第二条对角线 BD 。因此，为了求出大小相等的两个汇

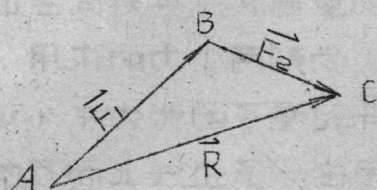


图 3

交力的合力，只要连接该三分力的作用点与它们终点连线的中点即可得矢量 $\vec{AO}$ ，然后把矢量 $\vec{AO}$ 扩大一倍，即

$$\vec{R} = 2\vec{AO}, \quad (4)$$

$$\text{合力 } \vec{R} \text{ 的大小等于 } R = 2F \cos \frac{\alpha}{2}, \quad (5)$$

式中 α 角为 $\vec{F}_1$ 和 $\vec{F}_2$ 之间夹角 (图 4)，这个性质，在求解两个大小相等的相交力的合力时，要进一步运用。

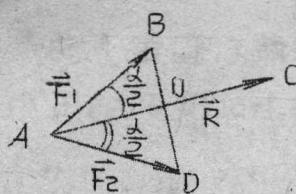


图 4

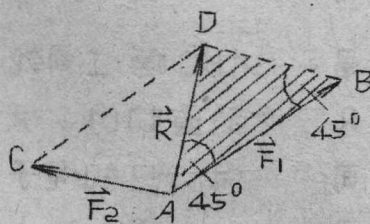


图 5

(例 2) 假定力 $\vec{F}_1$ 和 $\vec{F}_2$ 之间夹角等于 135° ，试问 $\vec{F}_1$ 和 $\vec{F}_2$ 比值为多大时，合力的大小等于较小力的大小？(图 5)

(解) 设矢量 $\vec{AB}$ 和 $\vec{AC}$ 分别表示未知力 $\vec{F}_1$ 和 $\vec{F}_2$ ，并设 $F_2 < F_1$ ， $\angle CAB = 135^\circ$ ，此时，用力 $\vec{F}_1$ 和 $\vec{F}_2$ 组成的平行四边形 $ABCD$ 的对角线 AD 是该二力的合力，即

$$\vec{R} = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 = \vec{AD}.$$

根据题的条件 $R = F_2$ 或 $AD = DB$ ，因此三角形 ABD 为等腰三角形。由此得知，

$$\angle BAD = \angle ABD, \quad \text{而 } \angle BAC + \angle ABD = 180^\circ,$$

$$\text{由此得 } \angle ABD = 180^\circ - \angle BAC = 180^\circ - 135^\circ = 45^\circ,$$

$$\text{因此, } \angle BAD = 45^\circ \text{ 和 } \angle ADB = 90^\circ,$$

即 $\triangle ABD$ 是直角三角形，所以

$$\frac{F_2}{F_1} = \frac{BD}{AB} = \sin 45^\circ = \frac{\sqrt{2}}{2}.$$

本题也可以运用公式(2)求解。事实上，

$$R = (F_1^2 + F_2^2 + 2F_1F_2 \cos 135^\circ)^{\frac{1}{2}}$$

而 $R = F_2$ ，所以

$$F_2^2 = F_1^2 + F_2^2 - 2F_1F_2 \cos 45^\circ,$$

由此得 $F_1 = 2F_2 \cos 45^\circ = F_2\sqrt{2}$ ，即 $\frac{F_1}{F_2} = \sqrt{2}$ 。

(例3) 绳子 DABC 跨过滑轮，它的一端 C 固定不动，另一端 D 挂一重为 Q 公斤的重物 M。试求滑轮轴上所受到的压力和该压力与水平线间的夹角。已知绳子 BC 与水平线间夹角为 α 。(图 6)。

(解) 绳子 AD 的张力 $\vec{T}_1$ 作用于滑轮的 A 点上，而绳子 BC 的张力 $\vec{T}_2$ 作用于滑轮的 B 点上。因为绳子 DABC 的张力在其上所有点相同，所以 $T_1 = T_2$ 。延长直线 AD 和 BC 交于 E，并把力 $\vec{T}_1$ 和 $\vec{T}_2$ 沿它们的作用线移动到交点 E。此时，得到两个相等力 $\vec{T}_1$ 和 $\vec{T}_2$ ，它们在 E 点上夹角为 $90^\circ - \alpha$ 。为了求出它们的合力，用 $\vec{T}_1$ 和 $\vec{T}_2$ 组成平行四边形。

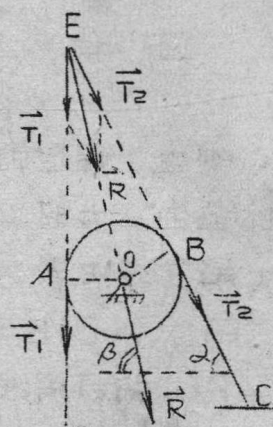


图 6

因为它们大小相等，所以得到的平行四

边形为菱形。合力方向沿 $\angle AEB$ 的平分线，即通过 O 点，根据公式(5)，可以求出合力的大小：

$$R = 2T \cos \left(\frac{90^\circ - \alpha}{2} \right).$$

因为绳子 AD 的张力 T_1 等于重物 M 的重力，即 $T_1 = Q$ ，所以

$$R = 2Q \cos \left(\frac{90^\circ - \alpha}{2} \right).$$

力 $\vec{R}$ 是滑轮转轴上所受到的压力。现在求力 $\vec{R}$ 和水平线间夹角 β ：

$$\beta = 90^\circ - \frac{90^\circ - \alpha}{2} = \frac{90^\circ + \alpha}{2} = 45^\circ + \frac{\alpha}{2}.$$

§3. 平面汇交力系

1、求汇交于一点的几个力的合力，可以用依次合成的方法。该力系的合力等于各力的几何和，即

$$\vec{R} = \sum \vec{F}_i \quad (6)$$

合力的大小和方向用封闭折线的矢量和表示。封闭折线的各边分别平行且等于各个已知力，图7表示四个力的合成。多边形ABCDE称为力的多边形。

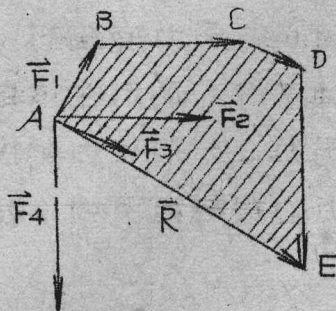


图 7

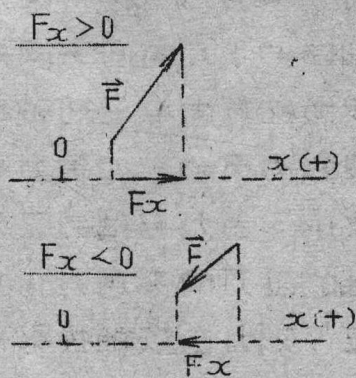


图 8

因而，如果应用力的多边形法则，那么合力可以用几何作图法（图解法）求出。

2、应用解析法（投影法），也可求出汇交力系的合力。在这种条件下，运用合力在已知轴上投影的定理，即根据合力在已知轴上的投影等于各分力在该轴上投影的代数和。

对于平面汇交力系，应用该定理时，需要求出合力在x轴和y轴上的投影：

$$R_x = \sum x_i, \quad R_y = \sum y_i \quad (7)$$

根据这些投影，按照下列公式求出合力的大小和方向：

$$R = \sqrt{(\sum x_i)^2 + (\sum y_i)^2};$$

$$\cos(\vec{R}, \vec{i}) = \frac{\sum x_i}{R}, \quad \cos(\vec{R}, \vec{j}) = \frac{\sum y_i}{R}. \quad (8)$$

于是，应用解析法解平面汇交力系合成的习题时，首先需要选取 x 和 y 的坐标轴系，再求出每个力与两坐标轴间夹角，并计算出每个力在两坐标轴上的投影。

计算已知力在轴上投影时，必须注意，该投影的绝对值等于力的大小与该力和投影轴间所成锐角余弦之积。此时，如果该投影的方向与轴的正方向相同，则投影为正，反之，则投影为负（图8）。

有时，常用另一种方便方法来确定投影的符号。如果力的方向与已知轴的正方向间夹角为锐角时，则力在该轴上的投影为正的；如果力的方向与已知轴的负方向间夹角为锐角时，则力在该轴上的投影为负的；如果力与已知轴平行，则力在该轴上投影等于力的大小；当力与轴的正方向夹角为 0° 时，力的投影为正的，当力与轴的正方向夹角为 180° 时，力的投影为负的；如果力与已知轴垂直，则力在该轴投影等于零。

〔例4〕有六个力作用在正六边形的中心上，它们的方向都指向正六边形的顶点。假定 $F_1 = F_3 = 8$ 公斤， $F_2 = F_4 = 15$ 公斤， $F_5 = F_6 = 36$ 公斤，试求这些力的合力。

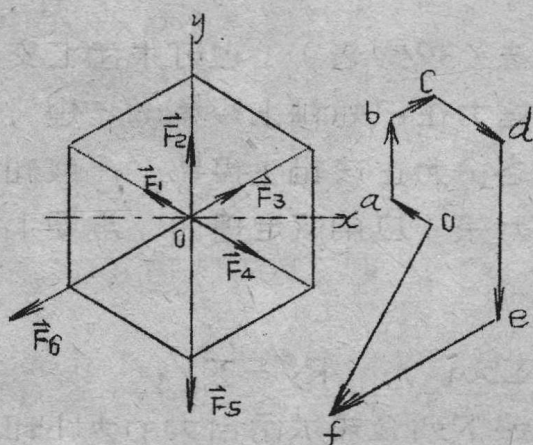


图 9

(解) 解析法。选取正六边形中心作为坐标原点，取 OY 轴方向沿着力 $\vec{F}_2$ 的作用线，而取 Ox 轴方向与力 $\vec{F}_2$ 作用线垂直，然后求每个力在这两个坐标轴上的投影。力 $\vec{F}_1$ 与 OY 轴正方向夹角等于 60° ，而与 Ox 轴正方向夹角等于 30° ，因此

$$F_{1y} = F_1 \cos 60^\circ, \quad F_{1x} = -F_1 \cos 30^\circ$$

因为力 $\vec{F}_2$ 和 $\vec{F}_5$ 方向分别沿 OY 轴且方向相反，所以

$$\begin{aligned} F_{2y} &= F_2, & F_{2x} &= 0, \\ F_{5y} &= -F_5, & F_{5x} &= 0. \end{aligned}$$

而力 $\vec{F}_3$ 与 Ox 轴正方向间夹角等于 30° ，而与 OY 轴正方向间夹角等于 60° ，因此，

$$F_{3x} = F_3 \cos 60^\circ, \quad F_{3y} = F_3 \cos 60^\circ.$$

用相似方法，求其余两个力在坐标轴上投影：

$$\begin{aligned} F_{4x} &= F_4 \cos 30^\circ, & F_{4y} &= -F_4 \cos 60^\circ, \\ F_{6x} &= -F_6 \cos 30^\circ, & F_{6y} &= -F_6 \cos 60^\circ. \end{aligned}$$

求已知各力在两坐标轴上投影以后，再计算它们的合力在这两个坐标轴上投影：

$$R_x = \sum F_x = -8 \times \frac{\sqrt{3}}{2} + 8 \times \frac{\sqrt{3}}{2} + 15 \times \frac{\sqrt{3}}{2} - 36 \times \frac{\sqrt{3}}{2} = -10.5\sqrt{3} \approx -18.2 \text{ 公斤}$$

$$R_y = \sum F_y = 8 \times \frac{1}{2} + 15 + 8 \times \frac{1}{2} - 15 \times \frac{1}{2} - 36 - 36 \times \frac{1}{2} = -38.5 \text{ 公斤}$$

现在，根据公式(8) 求合力的大小和方向：

$$R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2} = \sqrt{(-18.2)^2 + 3 \times (10.5)^2} \approx 42.6 \text{ 公斤};$$

$$\cos(\vec{R}, \vec{i}) = \frac{R_x}{R} = \frac{-18.2}{42.6} \approx -0.422, \quad (\vec{R}, \vec{i}) \approx 155^\circ,$$

$$\cos(\vec{R}, \vec{j}) = \frac{R_y}{R} = \frac{-38.5}{42.6} \approx -0.905, \quad (\vec{R}, \vec{j}) \approx 115^\circ.$$

本题图解法如图9所示。

§4. 空间汇交力系

与平面汇交力系一样，空间汇交力系的合力也等于各分力的几何和，即合力的大小和方向用力的多边形的闭合边表示，力的多边形的各边等于且平行于各分力。当不在同一平面内的分力数目等于三个的特殊情况下，它们的合力大小和方向用由各分力组成的平行六面体的对角线表示，空间汇交力系所组成的力的多边形不是平面图形，所以，空间汇交力系的合成问题，常用解析法求解。

为了用解析法求空间汇交力系的合力的大小和方向，应用合力在已知轴上投影定理，先求各合力在 Ox 、 Oy 、 Oz 三个坐标轴上投影：

$$R_x = \sum x_i, \quad R_y = \sum y_i, \quad R_z = \sum z_i \quad (9)$$

确定合力在各坐标轴上投影后，再根据下列公式求它的大小和方向：

$$R = \sqrt{(\sum x_i)^2 + (\sum y_i)^2 + (\sum z_i)^2},$$

$$\cos(\vec{R}, \vec{i}) = \frac{\sum x_i}{R}, \quad \cos(\vec{R}, \vec{j}) = \frac{\sum y_i}{R}, \quad \cos(\vec{R}, \vec{k}) = \frac{\sum z_i}{R}. \quad (10)$$

计算已知力在三个互相垂直坐标轴上投影时，常迁到下列两种情况：

1. 各力和三个坐标轴间夹角已知或由题的条件（如在相应的三角形中）很容易求出这些夹角，在这种情况下，就象平面汇交力系中的方法一样，求出投影的大小和符号（请见上节）。

2. 已知力和需要把该力在其上投影的坐标轴不在同一平面内，并且它们之间夹角未知。在这种情况下，应该先把已知力投影在投影轴所在的坐标平面上，然后把在该平面内所得到的投影再投影在已知坐标轴上。此时，必须求出已知力和该力投影在其上的坐标平面间的夹角，然后，求出力在坐标平面上的投影与已知坐标轴间的夹角。

(例5) 试求作用于长方体顶点O上的三个力 $\vec{F}_1$ 、 $\vec{F}_2$ 和 $\vec{F}_3$ 的合力。假定 $F_1=F_2=20$ 公斤， $F_3=30$ 公斤； $a=50$ cm， $b=25$ cm， $c=100$ cm； $AC=CB$ 。(如图10-1所示)。

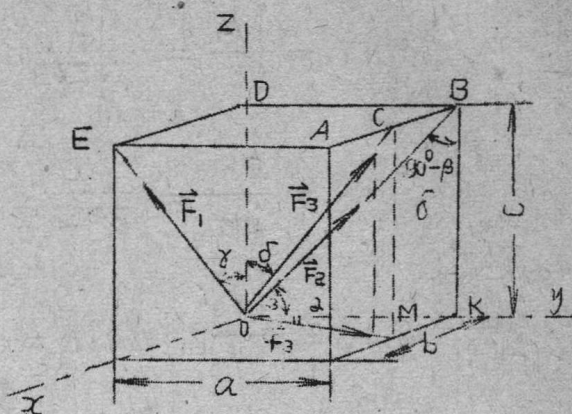


图 10-1

(解) 取 Ox 、 Oy 和 Oz 轴的方向分别沿长方体的三个边。为求未知的合力 $\vec{R}$ 的大小和方向，先求合力在三个坐标轴上的投影。因为力 $\vec{F}_1$ 在 Oxz 平面内，所以 $F_{1y}=0$ 。用 γ 表示力 $\vec{F}_1$ 和 Oz 轴间的夹角，此时 $F_{1z}=F_1 \cos \gamma$ ， $F_{1x}=F_1 \sin \gamma$ 。力 $\vec{F}_2$ 在 Oxy 面内，所以 $F_{2z}=0$ 。如果用 β 表示力 $\vec{F}_2$ 和 Oy 轴间夹角，则 $F_{2y}=F_2 \cos \beta$ ， $F_{2x}=F_2 \sin \beta$ 。并且 β 和 γ 角很容易在三角形ODE和OBK中求出。力 $\vec{F}_3$ 与 Ox 和 Oy 轴间夹角不能直接由图中求得，所以，为了求 $\vec{F}_3$ 在 x 轴和 y 轴上的投影，先把该力投影在 Oxy 面上，然后把所得到的投影 f_3 再投影在 x 轴和 y 轴上。此时

$$f_3 = F_3 \sin \delta,$$

$$F_{3x} = f_{3x} = f_3 \sin \alpha = F_3 \sin \delta \sin \alpha,$$

$$F_{3y} = f_{3y} = f_3 \cos \alpha = F_3 \sin \delta \cos \alpha.$$

此外， $F_{3z} = F_3 \cos \delta$ ，式中 $\alpha = \angle KOM$ ， $\delta = \angle DOC$ 。现将求出的所有已知力在各坐标轴上投影值列在表1中：

表 1

投 影	力		
	$\vec{F}_1$	$\vec{F}_2$	$\vec{F}_3$
F_x	$F_1 \sin \gamma$	0	$F_3 \sin \delta \sin \alpha$
F_y	0	$F_2 \cos \beta$	$F_3 \sin \delta \cos \alpha$
F_z	$F_1 \cos \gamma$	$F_2 \sin \beta$	$F_3 \cos \delta$

在三角形 ODE, OBK, OMC 和 OMK 中, 求得:

$$\sin \gamma = \frac{DE}{OE} = \frac{b}{\sqrt{b^2+c^2}}, \quad \cos \gamma = \frac{OD}{OE} = \frac{c}{\sqrt{b^2+c^2}},$$

$$\sin \beta = \frac{BK}{OB} = \frac{c}{\sqrt{a^2+c^2}}, \quad \cos \beta = \frac{OK}{OM} = \frac{a}{\sqrt{a^2+c^2}},$$

$$\sin \delta = \frac{OM}{OC}, \quad \cos \delta = \frac{CM}{OC}, \quad \sin \alpha = \frac{MK}{OM}, \quad \cos \alpha = \frac{OK}{OM}.$$

$$\sin \delta \cos \alpha = \frac{OK}{OC} = \frac{a}{OC}, \quad \sin \delta \sin \alpha = \frac{MK}{OC} = \frac{b}{2OC}.$$

在三角形 OCM 和 OMK 中, 有

$$OC^2 = OM^2 + MC^2, \quad OM^2 = OK^2 + KM^2,$$

$$\text{所以, } OC^2 = OK^2 + KM^2 + MC^2, \quad OC = \sqrt{a^2 + \frac{b^2}{4} + c^2}.$$

如果把 a , b 和 c 的值代入得:

$$\sin \gamma = \frac{1}{\sqrt{17}}, \quad \sin \beta = \frac{2}{\sqrt{5}}, \quad \cos \delta = \frac{8}{9},$$

$$\cos \gamma = \frac{4}{\sqrt{17}}, \quad \cos \beta = \frac{1}{\sqrt{5}}, \quad \sin \delta \sin \alpha = \frac{1}{9},$$

$$\sin \delta \cos \alpha = \frac{4}{9}.$$

根据公式 (9), 计算合力在 x , y 和 z 轴上投影:

$$R_x = \frac{1}{\sqrt{17}} F_1 + \frac{1}{9} F_3 \approx 8.18 \text{ 公斤},$$

$$R_y = \frac{1}{\sqrt{5}} F_2 + \frac{4}{9} F_3 \approx 22.28 \text{ 公斤},$$

$$R_z = \frac{4}{\sqrt{17}} F_1 + \frac{2}{\sqrt{5}} F_2 + \frac{8}{9} F_3 \approx 63.96 \text{ 公斤}.$$

合力的大小和方向余弦决定于公式 (10)

$$R = [(8.18)^2 + (22.28)^2 + (63.96)^2]^{1/2} \approx 68.22 \text{ 公斤},$$

$$\cos(\vec{R}, \vec{i}) = \frac{8.18}{68.22} = 0.119, \quad \cos(\vec{R}, \vec{j}) = \frac{22.28}{68.22} \approx 0.326,$$

$$\cos(\vec{R}, \vec{k}) = \frac{63.96}{68.22} \approx 0.937.$$

(注解) 力 $\vec{F}_3$ 在各坐标轴上投影可以用另外的方法求出。把该力投影后, 将有 (图 10-2):

$$F_{3x} = OL = K_1 M_1,$$

$$F_{3y} = OK_1, \quad F_{3z} = ON = O_1 M_1.$$

因为 $\triangle OKM \sim \triangle OK_1 M_1$,

和 $\triangle OCM \sim \triangle OC_1 M_1$,

所以 $\frac{F_{3x}}{\frac{b}{2}} = \frac{F_{3y}}{a} = \frac{f}{OM}$ 和

$$\frac{f}{OM} = \frac{F_{3z}}{c} = \frac{F_3}{OC}.$$

因此 $\frac{F_{3x}}{\frac{b}{2}} = \frac{F_{3y}}{a} = \frac{F_{3z}}{c} = \frac{F_3}{OC},$

由此得 $F_{3x} = F_3 \cdot \frac{b}{2OC} = \frac{10}{3},$

$$F_{3y} = F_3 \cdot \frac{a}{OC} = \frac{40}{3}$$

$$F_{3z} = F_3 \cdot \frac{c}{OC} = \frac{80}{3}.$$

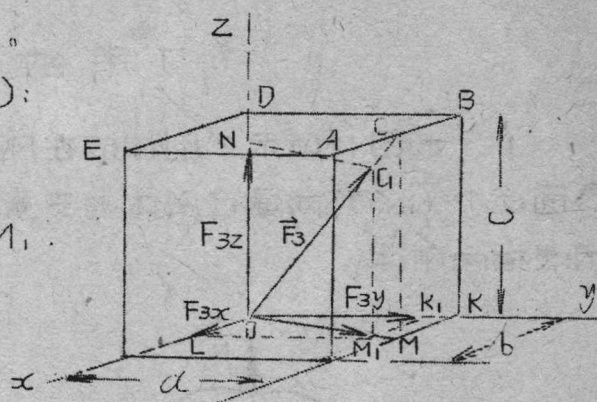


图 10-2