

中等专业学校交流讲义

流 体 力 学 泵 与 风 机

重庆电力学校編著

只限学校内部使用



中国工业出版社

52-7/109

中等专业学校交流讲义



流 体 力 学 泵 与 风 机

重庆电力学校編著

2K544/16

中国工业出版社

本书分流体力学和泵与风机两篇。前篇包括流体力学基础、流体阻力及管路计算、气体动力学和激波论，注重基本概念的介绍，力求浅明易懂。第二篇泵与风机的内容主要是讲它们的构造、原理、性能及运行维护等。为了联系实际，对热电厂的管路和发电厂常用的泵也作了适当的介绍。

本书是根据新的教学大纲编写，可作为中等专业学校三、四年制热能动力装置专业的教学用书，也可供从事这门专业的技术人员参考。

流体力学·泵与风机

重庆电力学校编著

*

中国工业出版社出版(北京佟麟阁路丙10号)

(北京市书刊出版事业许可证出字第110号)

中国工业出版社第二印刷厂印刷

新华书店科技发行所发行·各地新华书店经售

*

开本 $787 \times 1092^{1/16}$ ·印张17·插页3·字数405,000

1961年7月北京第一版·1961年10月北京第二次印刷

印数1,834—3,247·定价(9-4)1.65元

统一书号: 15165·236(水能-37)

目 录

緒論

0-1	流体力学、泵与风机的研究对象及其在工程上的应用	4
0-2	流体力学、泵与风机的发展情况	4
0-3	流体的基本物理性质	6
0-4	平衡流体的基本方程式及其应用	7
0-5	水头概念	13

第一篇 流 体 力 学

第一章 流体力学基础

1-1	概述	16
1-2	流体运动的基本特点	16
1-3	流场、稳定流与不稳定流	20
1-4	迹线、流线、流束	22
1-5	液流的水力要素、流量、平均流速及稳定流的类型	24
1-6	液体稳定流的连续性方程式	29
1-7	液流的伯诺里方程式	30
1-8	伯诺里方程式的应用	35
1-9	旋涡的产生及其影响，涡场、涡线、涡束及涡强的概念	39
1-10	环量、涡旋强度与环量的关系，涡旋定理	42
1-11	儒柯夫斯基升力定理	44
1-12	液体运动的内摩擦定律	50
1-13	液体运动的两种状态——层流及紊流	54
1-14	层流运动的特征	57
1-15	紊流运动的特征	59
1-16	润滑理论	63

第二章 流体阻力及管路计算

2-1	流体阻力的基本概念	69
2-2	沿途阻力的计算公式	71
2-3	局部阻力的计算公式	78
2-4	气流在烟道、风道中与在受热面上运动时阻力的计算	80
2-5	两相流动的计算	84
2-6	管路计算	90
2-7	管路的水击现象及其防止方法	103
2-8	明渠及其简单计算	111
2-9	三角堰	115

05530

第三章	气体动力学基础	117
3-1	音速概念及 M 数.....	117
3-2	气体流动的連續性方程式.....	122
3-3	气体流动的伯諾里方程式.....	123
3-4	气体自由射流的基本概念.....	127
第四章	激波論	129
4-1	按非計算情况工作的拉伐尔噴管(組合噴管).....	129
4-2	弱扰动在气流中的傳播, 馬赫角及馬赫波.....	132
4-3	激波的形成.....	134
4-4	激波的物理本质及波阻概念.....	137
4-5	正激波.....	139
4-6	斜激波.....	144
4-7	激波絕热.....	146
4-8	激波形状与 M 数和物体形状的关系.....	150
4-9	拉伐尔噴管中的激波.....	150

第二篇 泵 与 风 机

第五章	泵与风机的分类及构造	152
5-1	泵的分类及构造.....	152
5-2	离心泵的軸向推力及平衡装置.....	160
5-3	蝸壳式离心泵所产生的徑向推力及其平衡.....	163
5-4	离心水泵的管路附件.....	164
5-5	风机的分类及构造.....	165
第六章	泵与风机的原理及性能	169
6-1	离心泵与风机的工作原理.....	169
6-2	离心泵与风机中流体的运动.....	169
6-3	离心泵与风机的基本方程式.....	171
6-4	离心泵与风机的叶片型式分析.....	176
6-5	离心泵与风机的揚程.....	181
6-6	离心泵与风机的效率与功率.....	186
6-7	离心泵与风机的特性曲綫.....	191
6-8	离心泵与风机的相似原理及通用特性曲綫.....	199
6-9	离心泵与风机的比轉数.....	213
6-10	离心泵的叶輪被車削后特性曲綫的变化.....	218
6-11	离心泵的汽蚀現象与最大吸水高度.....	220
6-12	泵与风机工作的稳定性.....	223
6-13	离心泵与风机的联合工作.....	225
6-14	离心泵与风机的調节.....	230

第七章	其他型式的泵与风机	239
7-1	轴流式泵与风机.....	239
7-2	涡旋水泵.....	245
7-3	水环式真空泵.....	246
7-4	转子泵.....	249
7-5	透平式鼓风机和透平式压气机.....	254
7-6	热电厂常用泵.....	255
第八章	泵与风机的运行维护	263
8-1	泵与风机的选择.....	263
8-2	离心泵之安装.....	264
8-3	离心泵与风机的运行维护.....	266
8-4	离心泵与风机的一般故障.....	268
	附录 I	
	附录 II	

緒 論

0-1 流体力学、泵与风机的研究对象及其在工程上的应用

本課程是一門应用科学，它主要研究流体平衡与运动的一些基本規律，以及怎样应用这些規律解决工程实际問題。

在火电厂生产过程中，一般是用流体作媒介来作功和进行工作，例如蒸汽动力装置循环中的蒸汽和水，以及空气、烟气、油和汽水混合物等。这些液体、气体和蒸汽都有它本身的属性和特性，也就是有它自己的运动規律。研究这种物质的性质及运动規律的科学，称为流体力学。

泵与风机是工程上广泛应用的机械，更是火电厂中不可缺少的組成部分，而它的工作又以流体力学知識为基础，在第二篇将进行詳細討論。

0-2 流体力学、泵与风机的发展情况

任何科学的发展都是在生产发展的基础上发展起来的，特别是应用科学更是由于实际需要而产生的。

流体力学领域中第一部著作“論浮体”是公元前 250 年間阿基米德写出的，它論述了流体平衡及剛体在流体中漂浮的理論。另外，达芬奇(1452—1519)的“論水的流动和水的測量”也是流体力学的早期著作。

在封建制度下，生产发展的相对停滞性，使科学的发展极其緩慢。流体力学在阿基米德以后，整整 17 个世紀一直没有重大发展。到 17 世紀，由于生产发展的需要流体力学才开始成为一門独立的科学。在 18 世紀，欧拉的著作在理論和实践中都得到很高的发展，特别是透平理論更显著。同时代的伯諾里全面总结了流体力学的規律，对流体动力学的研究和发展起了重要的作用。

在欧拉之后，主要是用数学方法研究的无內摩擦力的所謂理想流体力学发展起来了。19 世紀后半期在理論与实践相結合这方面，雷諾、彼得洛夫、儒可夫斯基等起了很大的作用。雷諾对自然界流体流态作了更重要的实验和結論。彼得洛夫是现代潤滑水动力学的奠基者。儒可夫斯基建立了管道中的水击理論，創立了水流中悬浮质运动的理論和翼型的升力理論，他发展了理論流体力学，并提出了許多应用流体力学解决实际問題的方法，他是空气动力学的奠基者，被列宁称为“俄罗斯航空之父”。

十月革命之后，流体力学在苏联获得了极大发展，它所研究的广度和深度有很大的提高。在卫国战争以后，苏联在研究火箭方面获得了惊人成就。特别是近年来，苏联洲际導彈和人造卫星的发射成功充分說明了，在科学領域內苏联远远走在美国的前面。这些宇宙飞行机械的飞行速度远比一般高速飞机为高，因而对流体力学又提出了更新的研究課題。

流体力学在我們偉大的祖国和其他科学一样有着悠久的历史。公元前 250 年左右，

李冰父子修成的都江堰，至今还是我国水利工程上的典范。中国人民开辟了长达1,400公里的运河，这些伟大的水利工程明显地反映了我国在水力学方面的成就，说明了在当时已经具有相当的理论和实践的科学技术水平。大禹治水伟大事迹，是我国古代劳动人民与洪水作艰苦斗争的典型范例。

在气体力学方面，我国在公元959年左右(北宋以前)就有燃气透平的雛型——走馬灯，利用空气受热膨胀的原理冲动紙叶輪回轉(图0-1)。

火箭本身也是中国人发明的。开始只是带火的箭，它是应用弓和箭射出燃燒剂，之后，才利用燃燒气体的反作用力推动箭继续前进。通过这些实践，显示了我国人民在很早就具备了气体力学的初步知識。

泵与风机和流体力学一样，是随着生产发展的需要而发展起来的。

在古代，人类为了謀得生存在雨水較少的地区就得挖井取水，因而开始在劳动中創造了提水工具，如戽斗、吊桶等。随着农业的发展，需要用水来灌溉田地，产生了结构較前复杂效率較高的简单机械，如水車。随着社会生产的需要，人們又在动力方面进行了改进，利用兽力、风力和水力来带动这类机械。

最原始的泵是往复泵，用木材制成且结构简单。到十九世紀，由于鋼鉄工业发达和蒸汽机的出現，才出现了比較成熟的蒸汽直接作用泵，然后，产生了多作用的往复泵。

在十六世紀曾发明了数种类型的轉子泵，特别是活板式水泵。十九世紀出现了离心泵，但由于缺乏高轉数的原动机，使之沒有得到很好发展，在十八、十九世紀中主要是往复式水泵得到了发展。

到十九世紀末，由于往复式水泵的給水量小，不能滿足生产的需要，又因为这时出现了高轉数的原动机(电动机和汽輪机)，为离心泵的发展提供了条件。二十世紀离心泵就广泛地取得应用，直到目前为止，除在压力較高而流量較小的場合下应用往复泵外，由于离心泵结构紧凑、简单和費用低，在絕大多数情况下都采用离心泵。

在风机方面首先出现的是熔鉄炉用的风箱，随后出现了风車。只有在热力学，空气动力学，材料力学和机器制造方面一系列問題解决之后，才制造出了结构上比較合理和效率較高的离心式风机和透平式风机。这些类型的风机在工程上都获得了极其广泛的应用而成为很多部門不可缺少的通用机械。

根据历史記載，我国早在公元前就出现了戽斗、吊桶、水車、风箱和风車。可是由于历代帝王的封建統治使生产力的发展受到阻碍，以致于許多創造和发明久而失傳。

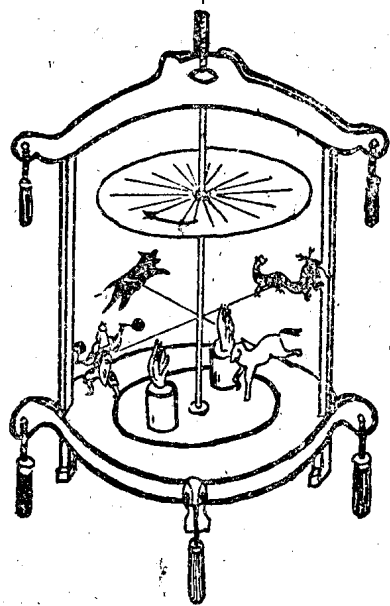


图0-1 走馬灯——燃气透平雛型

总之由于我国长期受到封建地主阶级的剥削和压迫，使科学发展一直很缓慢。在封建社会和半殖民地社会制度下，对科学的发展不但给予重视，更无研究科学的条件，这一点说明了科学不能脱离社会制度的经济基础而发展。

新中国成立后，在党和政府的领导和重视下，政治挂帅，使科学研究紧密结合生产需要，因而科学研究工作一日千里。特别是大跃进以来，通过全民大搞科学研究活动，更为科学发展与研究建立了坚实的基础。

十一年来我国科学研究工作所取得的成就，说明了科学的发展只有在社会主义制度下才有可能；也只有劳动人民真正掌握了科学，才能使之成为生产服务。

0-3 流体的基本物理性质

流体是液体和气体的统称，它能抵抗压缩它的外力，但实际不能抵抗张力和切力，并且由于流体质点的很大流动性，所以它是一种对形状缓慢变化，实际上也没有抵抗力的连续介质。对于流体中的液体一般又称为成滴流体。

流体的物理性质主要表现在下列几方面：

压缩性：流体在压力作用下能改变自身体积的特性称为压缩性，其大小用压缩系数 β_v 表示，它是说明压力变化一单位时，体积的相对变化量，其单位为 $\text{米}^3/\text{米}^3/\text{公斤}/\text{厘米}^2$ 。

根据上述概念，可以写出下面计算式：

$$\beta_v = -\frac{1}{V} \times \frac{\Delta V}{\Delta P} \quad (0-1)$$

式中 V ——液体原有体积；

ΔV ——压力变化 ΔP 时，该体积的变化量。

和压缩系数相反的量 $\frac{1}{\beta_v}$ 叫做弹性系数，其因次在工程单位制中为 $\text{公斤}/\text{米}^2$ ，弹性系数和压缩系数一样，并不是固定不变的，而是随压力和温度而变化的。

膨胀性：流体的膨胀性也称为温度膨胀性，就是当流体受热(当然也可能是冷却)时会改变自身体积的特性。它同样可用温度膨胀系数 β_t 表示， β_t 说明当温度变化一单位时，流体体积的相对变化量，单位为 $\text{米}^3/\text{米}^3/^\circ\text{C}$ 。

为此可写出计算式为：

$$\beta_t = \frac{\Delta V}{V} \times \frac{1}{\Delta t} \quad (0-2)$$

式中 V ——液体原有的体积；

ΔV ——温度变化 Δt 时的体积变化量。

必须指出，在流体中虽然液体和气体都有上述特性，但考虑到气体受压缩或膨胀时，还会引起其他参数的变化，这一点，热力学中已详细讨论。

粘滞性：流体的粘滞性是表示运动着的流体内部存在着内摩擦的特性，所以也可以称为流体运动的粘滞性。流体运动时的粘滞性是因为运动着的流体质点间有切应力发生，这种切应力就是内摩擦阻力，实际上所有流体都有这种特性，故又称为粘性流体。在某些情况下，为了简化所讨论问题的复杂性，忽略这种内摩擦力时的流体就称为理想

流体，或非粘性流体。

流体除上述一般物理性质之外，还有内聚力，附着力，表面张力(对液体而言)等性质。以下再进一步讨论液体和气体的区别：

液体有确定的体积，因此，也就呈现了自由表面；气体则不同，它总是力图充满容纳它的空间而变化自身的密度，只有外加压力才能限制气体取得一定的容积。

液体的压缩性和膨胀性很小，而气体的上述特性则比液体大得多。液体可以在坚固的容器中承受很大压力而只有极小的容积变化。因此，几乎在所有实际意义的重要流动过程中，我们都可以把液滴流体作为不可压缩流体看待。膨胀性也是如此。但气体则不同，在压力和温度变化时，很容易改变自身的容积。由此可知，液体的密度，重量几乎是不变的，而气体的密度与重量随容积的变化是要改变的。关于气体压力，温度与容积变化的关系，在热力学中将由气体状态方程加以确定。

再有液体的粘滞性随温度增加而减小，而气体则相反，即随温度增加而加大。

以上是液体与气体的基本区别之点。当然，它们也有共同的地方。正因为如此，在流体力学中某些定律既适用于液体也适用于气体，但在某些特殊地方又要分别对待，以后将详细讨论。

0-4 平衡流体的基本方程式及其应用

在未讨论这一问题之前，首先明确以下概念：

1.平衡流体：所谓平衡流体即在所受各力的作用下处于平衡状态的流体。这点可通过以下实际问题来说明。

有一油罐车(图0-2)内存以液体，当它作变速运动时，主要有两个力作用着：一为流体本身具有的质量所产生的重力 G 及因变速运动所产生的加速(或减速)所引起的惯性力 F 。这两个力的合力为 R ，使液体液面保持倾斜，但它与 R 的方向垂直。

再如有一作等速旋转的容器内存以液体，则它有重力 G 和离心力 F 的作用，合力为 R (图0-3)。为了保持平衡，其液面呈现曲面形状，而以上之合力均与流体内部的内压力相平衡，其大小相等、方向相反(牛顿第三定律，作用力等于反作用力)。当然，只有重力作用那就是最简单的一种形式。以上几种情况都是流体处于平衡的情况，只不过所取的相对系统不同而已。

2.平衡流体压强：在平衡流体内某点的压力称为平衡流体的压强。

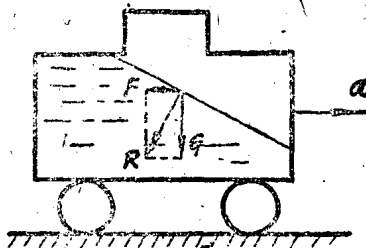


图 0-2 油罐车中液体的相对平衡

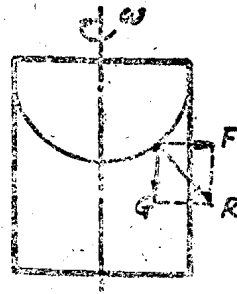


图 0-3 等速旋转容器中液体的相对平衡

3.自由面：自由面系指液体和气体之間或液体与真空之間的分界面。

了解了以上概念之后，下面我們就来討論平衡流体基本方程式。

平衡流体基本方程式主要是研究液体处于平衡状态时的基本規律。

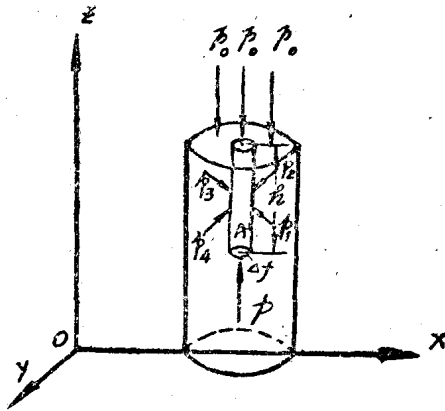


图 0-4

如图 0-4 所示，容器中装有平衡液体，其自由表面上的压强等于 p_0 ，但不等于大气压强。现在来确定自由表面以下深度为 h 的 A 点的水静压强 p 。为了确定此压强，我們通过 A 点作一水平面，并在此水平面上取出一块极小的面积 Δf ， A 点应位于此面积内。然后通过此面积的外圍輪廓作鉛垂的圆柱形面，一直到它与自由面相交，結果就得到一个底面为 Δf ，高为 h 的直立圆柱体。将此圆柱体分离出来，討論它的平衡条件，作用在分离出来的圆柱体积上的力有：

1. 作用于底面积沿着鉛垂方向自下而上的总压力 ΔP ，这个力现在是未知的；
2. 作用于頂面上的是自由表面上的总压力 p ，它的大小等于 $p_0 \times \Delta f$ ，其方向鉛垂向下；
3. 作用于圆柱体側面的总压力 p_1, p_2 等等，它們都是位于水平面上的；
4. 重力等于圆柱体的重量，鉛垂向下。 $W = \Delta f h \gamma$ ，其中， $\Delta f h$ 是圆柱体体积， γ 是液体的重率(比重)。

作三向坐标軸(图 0-4)，并将作用于圆柱体的一切力都投影在坐标軸上，因为所取的分离圆柱体是平衡的，故力在各坐标軸上投影的和等于零。所以，圆柱体側面的一切压面 p_1, p_2 等等在 x 和 y 坐标軸上的投影之和等于零。而作用在鉛垂方向的力 $\Delta P, p$ ，和 W 在 x 与 y 軸上投影之和也等于零的。列出它們在 z 方向的平衡方程式，

$$\text{即} \quad \Delta P - p_0 \Delta f - \Delta f h \gamma = 0,$$

$$\text{或} \quad \Delta P = p_0 \Delta f + \gamma h \Delta f.$$

用 Δf 除上式，并取极限：

$$\lim_{\Delta f \rightarrow 0} \left(\frac{\Delta P}{\Delta f} \right) = p_0 + \gamma h.$$

$$\Delta f \rightarrow 0$$

但前面讲过，

$$\lim_{\Delta f \rightarrow 0} \left(\frac{\Delta P}{\Delta f} \right) = p.$$

$$\Delta f \rightarrow 0$$

所以上式即为

$$p = p_0 + \gamma h. \quad (0-3)$$

这就是平衡流体的基本方程式。由它可以得出結論：平衡液体內任一点上的水静压力等于自由表面上的压力加上一个液柱的重量，此液柱的底面积等于 1 (单位面积)，其高度則等于該点在自由表面以下的深度。也就是說，在表面压力相同情况下，平衡流体内部压强随深度改变而变化。由此可知，在自由面压力相等的同一种液体內具有相同深

度的各个面上的压力也将是相等的，这种表面称为等压面。

平衡流体基本方程不仅使我们了解在平衡流体内部的压力变化规律；而且利用此方程式也可求得平衡流体内部某空间点的压强数值。即在平衡流体内部某点的压强 p ，是等于作用在该流体上的外压力 p_0 ，加上流体柱所产生的压力 γh 。其中 h 表示流体柱高度即是该点在流体中的深度，重率 γ 就是该计算流体的重率。下面举例说明这一问题：

例 1：在锅炉房的供水箱中盛有温度为 100°C 的水，为了避免沸腾现象的产生，水箱的液面上利用蒸汽热(0-5)维持绝对压力 $p_0=1.2$ 大气压，试求位于液面下一米处的 A 点之绝对压力。

解：根据平衡流体基本方程式：

$$p_A = p_0 + \gamma h.$$

温度 100°C 时水的重率 $\gamma=958$ 公斤/米³，故在已知点 A 的压力 p_A 为
 $p_A=12000+958 \times 1=12958$ 公斤/米² $=1.2958$ 绝对大气压。

从以上例题说明了，利用平衡流体基本方程便可确定平衡流体内部某一已知点的压力数值。不仅如此，利用这一方程式还可解决流体平衡状态下某些基本定律，这就是此基本方程的应用问题。下面就对几种主要的应用加以讨论。

首先利用基本方程的推论，使我们很容易建立起巴斯加定律的必要概念。

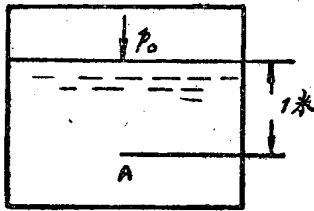


图 0-5

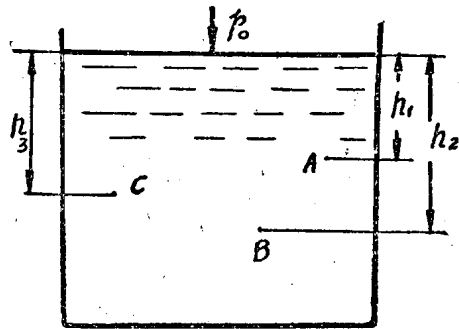


图 0-6

若一容器中存以液体，在该液面上的压力为 p_0 (图 0-6)，在液体内部具有不同深度 h_1 ， h_2 ， h_3 等等的各已知点 A，B，C，D 等。根据基本方程，可以写出这些点的压强分别为：

$$p_A = p_0 + \gamma h_1;$$

$$p_B = p_0 + \gamma h_2;$$

$$p_C = p_0 + \gamma h_3.$$

依此类推，由于各已知点在液体中处的深度不同，因此，它们的压强数值也是不相同的。但是我们仔细观察上列计算公式发现，虽然各点的总压力数值不等，可是，它们每一压力值中都包括着压力 p_0 。若将 p_0 视作外压力的话，这就说明在液体内部外压力将是毫不减弱地向四面八方传递。假使有一封闭容器在其一端施加外压力，这种情况就更为显著(图 0-7)，这就是巴斯加定律。

在这里必须指出，我们在说明这一定律时，用液体作介质不是没有原因的。因为外压力在流体内毫不减弱的传递，只适用于液体，对气体就不适用这种关系。气体在受压缩时，不仅容积发生变化，而且气体温度也要发生改变。这样，部分压力能就转换成热

能形式出現，故外压力在气体中就不可能保持不变。这一关系在热力学中将詳細讲到。

外压力在液体内毫不减弱地向四面八方传递的特性，在工程上应用极广。例如：水力压缩机，油压千斤顶，水力蓄能机和活塞水泵等，就是根据这一原理制作的机械。

其次，平衡流体基本方程式还应用于解决在连通器的平衡问题上。所谓连通器就是底部互相连通的两个或几个容器，如图0-8。根据平衡流体基本方程式便可决定在不同情况下连通器的平衡条件，下面分别加以讨论。

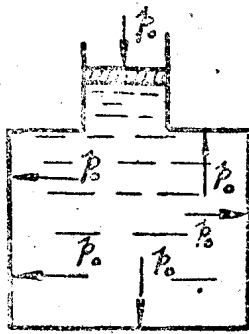


图 0-7

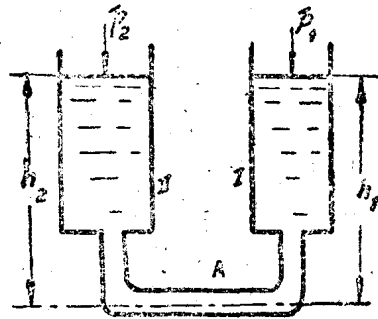


图 0-8

第一种情况：在连通器的两个容器中盛以相同的液体，且液面上的压力也是相等的，即 $p_1 = p_2$ 。此时在液体内部取一点 A ，并写出容器 I，II 对 A 点的压力公式。由基本方程式可得：

容器 I 对 A 点的压力值为

$$p_1 + \tau h_1$$

容器 II 对 A 点的压力值为

$$p_2 + \tau h_2$$

根据平衡条件，这两个公式必须相等。

即

$$p_1 + \tau h_1 = p_2 + \tau h_2 .$$

由以上两式得到：

$$h_1 = h_2 . \quad (0-4)$$

这一关系式说明，对于盛有相同液体和液面压力相等的连通器，其液面高度相等。这就是它们的平衡条件。利用这种关系，使我们制作了工程上广泛应用的水位计。

第二种情况：即在连通器中盛以相同的液体，但液面上的压力不相等(图 0-9)，在这种情况下，利用前面相同的方法，可写出以下公式：

$$p_1 + \tau h_1 = p_2 + \tau h_2 .$$

若

$$p_1 > p_2$$

则

$$p_1 - p_2 = \tau(h_2 - h_1) . \quad (0-5)$$

公式(0-5)说明连通器两容器液面上的压力差，等于连通器两容器液柱差所产生的压力值。利用这一关系，我们可用液体压力计测量工程上某些需要测量的压力。因为这种压力计在测量较小的压力时，有较为精确的数值，而且液体在连通器中又能保持很好的封闭作用。

第三种情况：当连通器两容器中盛有两种液体，而液面上的压力差又相等时(图 0-10)。利用同样原理，这种情况的平衡条件为

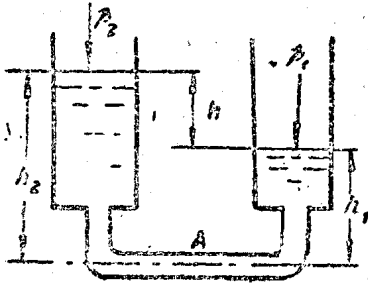


图 0-9

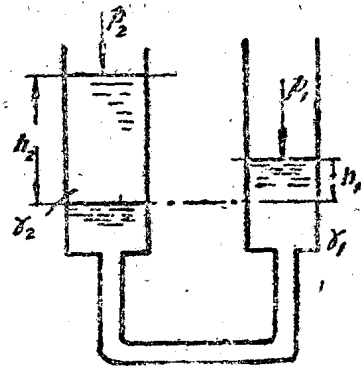


图 0-10

$$p_1 + \gamma_1 h_1 = p_2 + \gamma_2 h_2 .$$

由于
则
或

$$p_1 = p_2 ,$$

$$\gamma_1 h_1 = \gamma_2 h_2 .$$

$$\frac{\gamma_1}{\gamma_2} = \frac{h_2}{h_1}$$

(0-6)

上式说明，在表面压力相等而具有两种不同液体时，自分界面起，液面的高度之比与重率成反比。利用这种关系，我们可将同一压力数值，用不同的液柱高度来表示，只不过高度不同而已。再有，在工程方面，也可用于各种测量仪器的放大或缩小它的倍数。例如：锅炉低水位指示，流量计等。

现在我们再来讨论一下静水压强的测量问题。在工程单位制中，压强的单位为1公斤/米²，或者1公斤/厘米²。

最简单的测量压强的仪器是测压计(图0-11)。测压计本身是一支上端开口的玻璃管，联接在装有液体的容器上，用来测定液体中某点的压力。测压计中表示出的是计示压力，即容器中的绝对压力 p_{abs} 与大气压力 p_{am} 之差。

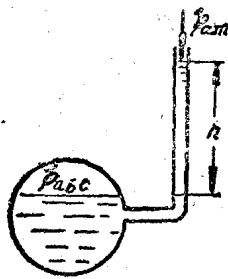


图 0-11

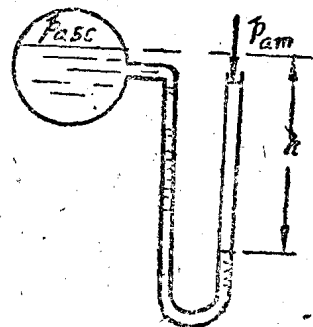


图 0-12

因此

$$p_{abs} = p_{am} + p_0 .$$

(0-7)

测压计利用液体柱来测量压力，液体柱的高度决定于压力的大小和液体的重率，

即

$$h = \frac{p}{\gamma} \text{ 米} .$$

(0-8)

也可将液体柱高度换算成压力的单位，即

$$p = \gamma h \text{ 公斤/米}^2. \quad (0-9)$$

如果欲测容器内的绝对压力小于大气压力时，则在测压计中的液柱便处于图0-12所示的情况，此时测压计便称为真空计。因为，它所指示的液柱高度 h 表示液体中的负压或真空。也即是大气压和绝对压力之差。因此，负压就是负的計算压力，所以

$$p_{\text{vac}} = p_{\text{atm}} - p_e.$$

除测压计和真空计外，测量压强的仪器还有其他型式。在工程上为了测量高压强，还广泛采用金属压力计。它们的结构、原理等在热工仪表中要详细讨论，这里就不加论述了。

例2. 求出相当于一计算大气压的水柱 ($\gamma_w = 1.0$)，水银柱 ($\gamma_p = 13.6$)，和酒精柱 ($\gamma_c = 0.86$) 的高度，

解：水柱高度：

$$h_w = \frac{p}{\gamma_w} = \frac{10,000}{1,000} = 10 \text{ 米}.$$

水银柱高度：

$$h_p = \frac{p}{\gamma_p} = \frac{10000}{13600} = 0.7355 \text{ 米} = 735.5 \text{ 毫米}.$$

酒精柱高度：

$$h_c = \frac{p}{\gamma_c} = \frac{10,000}{860} = 11.6 \text{ 米}.$$

例3. 蒸汽透平凝結器内的绝对压力为0.04绝对大气压，設气压计中压力为755毫米水银柱，試求水银真空计的讀数。

解：以水银柱毫米数表示的凝結器中的绝对压力：

$$p_{\text{对絕}} = 0.04 \times 735.5 = 29.4 \text{ 毫米水银柱}.$$

由真空计讀出的负压：

$$p_{\text{真空}} = p_{\text{大气}} - p_{\text{绝对}} = 755 - 29.4 = 725.6 \text{ 毫米水银柱}.$$

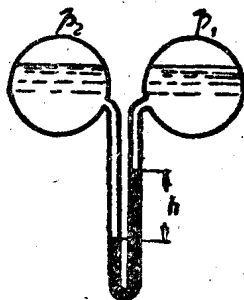


图 0-13

例4. 如图0-13所示，两容器与水银比压计相连接，此两容器中均充满了水，設在此比压计中指示讀数为650毫米，試求此两容器中的压力 p_2 和 p_1 之差。

解：此比压计弯管两支之中平面0-0上的压力相等，即：

$$p_1 + \gamma_w h = p_2 + \gamma_w h.$$

两容器的压力差：

$$p_2 - p_1 = h(\gamma_p - \gamma_w) = 0.65(13600 - 1000) = 8200 \text{ 公斤/米}^2 = 0.82 \text{ 大气压}.$$

例5. 热处理車間中的炉子，其烟囱中烟气的平均温度为 $t = 400^\circ\text{C}$ ，外界空气的温度为 30°C ，設在烟囱中所产生的负压为30毫米水柱。試求烟囱所需的高度。已知烟气和空气的重率在标准状况下 (0°C 和760毫米水银柱)，各等于 $\gamma_g^0 = 1.27 \text{ 公斤/米}^3$ 和 $\gamma_a^0 = 1.29 \text{ 公斤/米}^3$ 。

解：温度 30°C 时空气的重率：

$$\gamma_a = \gamma_a^0 \frac{0273}{273+t} = 1.29 \frac{273}{273+30} = 1.162 \text{ 公斤/米}^3.$$

烟气在 400°C 时的重率为：

$$\gamma_g = \gamma_g^0 \frac{273}{273+t} = 1.27 \frac{273}{273+400} = 0.515 \text{ 公斤/米}^3.$$

在烟囱底部由烟气所产生的压力

$$p_g = p_0 + \gamma_g h,$$

由空气所产生的压力

$$p_a = p_0 + \gamma_a h.$$

此时, 烟囱所产生的负压等于空气与烟气的压力差。即:

$$p_a - p_g = h(\gamma_a - \gamma_g) = 30 \text{ 毫米水柱}.$$

由此得烟囱所需的高度为:

$$h = \frac{p_a - p_g}{\gamma_a - \gamma_g} = \frac{30}{1.162 - 0.515} = 46.3 \text{ 米}.$$

0-5 水头概念

在物理, 工程力学等课程中, 大家已明确了什么是能量或能。即对某一种物质它具有作功的能力, 那么这种物质就具有能。例如燃料的热能; 导线切割磁力线产生的电能; 物体运动的动能; 物体有一定高度时所具有的势能等。因此, 在这里我们主要讨论流体所具有的能量问题。

大家知道水力发电, 是利用水位高度落差, 由位能变成动能驱动水轮机变成机械能, 然后带动发电机发出电来的。这一事实说明, 流体同样具有作功的本领, 也即是具有能。这个作功能力的大小, 用能的大小来表示。在工程力学中, 能量都用公斤-米来度量; 在流体力学中度量流体能量的大小也是用这种单位。但为了方便起见, 一般都采用单位重量的流体所具有的能量来表示。

综合以上所述, 水头(或称能头)就是单位重量的流体所具有的能量, 其单位是米。

例如, 某一河道具有150米水头, 这就是说, 这条河道每公斤水, 能作功150公斤-米。

平衡流体所具有的能头也是用来来表示。然而必须指出, 对平衡液体而言, 它们所具有的能量形式主要有压力能和势能(或称位能), 而不存在动能。因为平衡流体没有相对位移(即没有流动)。

流体的总能头(水头)用 H 来表示(单位为米), 那么它与压力能和位能可以写成下列关系式:

$$H = \frac{p}{\gamma} + z \text{ 米}. \quad (0-10)$$

式中 p ——流体所具有的压力, 公斤/米²;

γ ——流体的重率, 公斤/米³;

z ——流体具有的位高, 米。

了解了流体水头之后, 我们再讨论一下流体平衡状态下所具有的能头的特点。对平衡流体而言, 它们各处所具有的水头是相等的, 即

$$H = \frac{p}{\gamma} + z = \text{常数}.$$

它具有这种特点, 道理也很简单, 因为, 流体既没有运动, 那么就不发生能量的消耗和转换, 故在平衡流体中, 各处的水头为一常数(这是对某一定的基准面0-0而言的)。

从图0-14中就能说明这一问题了，在图中容器内盛有平衡液体。假若，我们分别在通过A和B的平面之器壁上装设测压管。显然，由于容器中液体是平衡的，所以，两测压管中液体的上升高度必然相等，即两管中的液面位于同一高度。这时，对同一基准面0-0而言有：

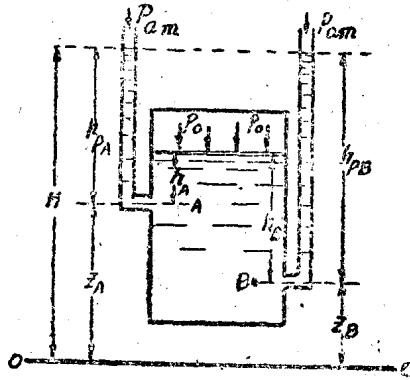


图 0-14

$$z_A + \frac{p_A}{\gamma} = z_B + \frac{p_B}{\gamma} = H = \text{常数}$$

式中 H ——即是该点(A或B)对基准面0-0的水头值。

z_A, z_B ——分别为A点和B点在基准平面0-0上的高度；

$\frac{p_A}{\gamma}, \frac{p_B}{\gamma}$ ——分别为A点和B点的测压管水头，显然，它们有下列关系

$$\frac{p_A}{\gamma} = h_{pA}, \quad \frac{p_B}{\gamma} = h_{pB},$$

因而 h_{pA} 和 h_{pB} 又称为测压管高度；

γ ——为液体的重率。

不难看出，若在容器中，再任意取A和B之外的其他点，结果对于基准面0-0而言的水头值，仍然与A或B点对0-0的水头值相等。

但是，这里必须指出，平衡流体内各点的总水头等于常数，并不等于说各点的压力能和位能亦等于常数；各点的压力能和位能，随着在流体中深度(或高度)不同，压力能和位能对各点来说是不相等的，但它们的总和仍为常数。

习 题

1. 置于高层房屋第一层的气压计，指出压力为738毫米水银柱，设房屋每层高度为4.5米，空气温度为20°C，如把气压计移到第九层后，气压计中的读数变为多少？

2. 气压计压力为755毫米水银柱时，求位于水面下6米深处的水的绝对压力。

3. 设煤气洗涤器中酒精比压计(图0-15)的读数为 $h=75$ 毫米，求高炉煤气在器中的压力降落。

4. 在密闭水槽中，水的温度为20°C(图0-16)。借助于空气垫维持 $p_0=1.2$ 计示大气压的压力。问水槽上所装的水银压力计所示之读数为多少？假若压力计的下水银面在水槽水面以下 $H=800$ 毫米处。

5. 如装到第一层楼上的水银压力计的下水银面在容器中心上方 $H=5$ 米处，并读得 $h=630$ 毫米。