

# 水 泵

梅 祖 彦 編

清华大学水利学教研組

1957年3月印

# 水原

1956—57年下学期

紹九一暖九一熱〇

水利學教研組

梅祖彥編

## 参考书

1. 薛宗柏著“泵浦”1952 大东书局
2. 石华鑑编“深井水泵”1956 科学技术出版社.
3. В. И. ТУРК “Насосы и насосные станции”  
1953.  
中译本：黄泳春译“水泵及水泵站”上册 高教出版社.
4. М. М. ФЛОРИНСКИЙ “Насосные установки и станции” 1946  
中译本：天津大学水利土壤改良教研室译“抽水设备与水泵”高教出版社.
5. А. А. УЧИНИУС “Гидравлика и гидравлические машины” 1954  
中译本：周鹏，武敬黎译“水力学和水力机械”水利出版社
6. И. Г. Есьман “Насосы” 1954  
中译本：黄宗鑑译“泵”石油工业出版社
7. И. М. Жумахов “Сpiralnye насосы” 1948  
中译本：王良军译“螺旋式水泵”煤炭出版社
8. А. А. Ломакин “Центробежные и пропеллерные насосы” 1950 Машгиз.
9. Д. М. Хохловский “Глубинные насосы” 1954.
10. А. J. Stérapoff “Centrifugal and Axial flow pumps” 1948 John Wiley
11. C. Pfleiderer “Die Kreiselpumpen” 3. Auf. 1949.

## 本讲义内所用符号

### 拉丁字母

$b$	宽度	$Q$	流量
$c$	常数	$g$	漏损流量
$c$	绝对速度	$r$	半径
$D$	叶轮或活塞直径	$s$	活塞行程
$d$	轴直径	$t$	时间，厚度
$e$	偏心距	$U$	容积
$F$	活塞断面积	$u$	速度或限
$f$	轴断面积	$V$	非量，容积
$g$	重力加速度	$v$	管路流速
$H$	扬水头	$W$	功
$H_d$	压水高度	$w$	相对速度
$H_s$	吸水高度	$Z$	叶片数目
$H_2$	提升水高度		
$H_t$	理论水头		
$h_{wd}$	压水管阻力损失		
$h_{ws}$	吸水管阻力损失	$\alpha$	绝对速度与功线的夹角
$K$	常数	$\beta$	相对速度与功线的夹角
$K$	修正系数	$\gamma$	重度
$L$	长度	$\zeta$	局部阻力损失系数
$M$	转矩	$\eta$	效率
$N$	功率	$\lambda$	沿程阻力损失系数
$n$	转速	$\mu$	粘滞系数
$n_s$	比转速	$\rho$	密度
$P$	力	$\sigma$	空隙系数
$P$	液柱压力	$\omega$	自速度
$P_a$	大气压力	$\Omega$	面积
$P_l$	蒸气压力		
$P_m$	压力表读数		
$P_v$	真空表读数		

### 希腊字母

## 目 录

## 第一章 緒 言

- 1-1 水泵概述
- 1-2 水泵的应用
- 1-3 水泵的分类
- 1-4 水泵的基本参数

## 第二章 叶轮泵的工作过程

- 2-1 叶轮泵的作用原理
- 2-2 叶轮泵的分类
- 2-3 叶轮的流速三角形
- 2-4 基本方程式
- 2-5 叶轮形状对水头的影响
- 2-6 有限叶片叶轮的水头
- 2-7 叶轮泵的损失和效率
- 2-8 相似关系
- 2-9 比转速

## 第三章 叶轮泵的性能和应用

- 3-1 水泵的试验
- 3-2 特性曲线
- 3-3 改变特性曲线的因素
- 3-4 系统曲线和工作点的决定
- 3-5 并联工作
- 3-6 串联工作
- 3-7 离心泵的不稳定工作
- 3-8 空蚀现象
- 3-9 许可吸水高度

## 一目二一

# 水 泵

### 第四章 叶片泵的計祿

- 4-1 輻流式叶輪的計祿
- 4-2 混流式叶輪的計祿
- 4-3 軸向及徑向推力
- 4-4 环量概念和机翼理論
- 4-5 軸流式叶輪的計祿

### 第五章 叶片泵的构造和选择

- 5-1 普通离心泵
- 5-2 立軸离心泵
- 5-3 高压离心泵
- 5-4 排水用泵
- 5-5 軸流泵
- 5-6 叶片泵的选择
- 5-7 注水方法，真空泵
- 5-8 叶片泵的安装
- 5-9 叶片泵的运转和调节
- 5-10 叶片泵的维护和修理

### 第六章 活塞泵

- 6-1 活塞泵的工作原理和分类
- 6-2 活塞泵的供水量
- 6-3 惯性损失和空气室
- 6-4 活塞泵的特性
- 6-5 活塞泵的构造
- 6-6 蒸汽直接作用泵
- 6-7 活塞泵和叶片泵的比較

### 第七章 螺子泵

- 7-1 螺子泵概述

7-1 齿轮泵及齿轮泵

7-2 轴子活塞泵及轴子活塞泵

### 第八章 其他类型泵

8-1 压气水泵

8-2 喷射泵

8-3 水喷射水泵机(冲压水泵)

### 第九章 压气机

9-1 压气机的分类

9-2 压气机理概述

9-3 往复式压气机

9-4 离心式压气机

9-5 轴子式压气机

## 第一章 緒 言

### 31-1 水泵简述

据历史記載，在公元以前中国就有了好几种吸水的机械，如戽斗，桔槔，辘轳等。傳說戽斗是公劉發明的，桔槔是伊尹發明的。晋朝馬均發明了今曰中国农村裡还使用着的水車，有的用人力，有的用獸力，明朝出現了龙骨水斗，用来从深井中吸水灌溉。

中國的水力机械是很悠久的历史的。但是和其他种的科学技术一樣，从中古紀以後就很少有进步。历代的帝王專政，压制了科学，以致有的一些成就都被西方國家奪去了。甚致我們祖先的發明在本国反而失傳了，要另从外國輸入回來。

原始的活塞泵到現在已經存在了數百年，最初的是用木材作的，後來有粗獷金屬製成的出現。十七、八世纪欧洲有了显著的工业發展，铁銅的生產和机械制造都有了进步。十八世纪中叶有蒸气机带动的活塞泵出現，到十九世纪就有了成熟的蒸气直接作用泵。

十九世纪中出現了比活塞泵更輕便而有效的离心泵。十九世纪末期由於电动机的發明促成了离心泵的急速發展。隨离心泵之後有了更有效的軸流泵。

繼承着偉大的科学家歐拉(1707—1783)在水力学及水力机械方面的重慶貢獻，俄罗斯的許多学者在水力机械的理論發展上一直佔着領先地位，儒考夫斯基(1847—1921)和他的繼承人哈普雷庚(1869—1942)建立了流体環繞机理流动的理論基礎(昇力理論)。1904年康考列夫斯基第一次在离心泵的設計上应用了动力相似定律。

从十月革命以後，苏联在水力机械的应用理論和制造上擺脫了西方國家的影響而得到了突飛猛進的發展。在伏尔加頓河上裝置的巨型軸流水泵是世界上最先進的設備之一。在中小型的水泵制造中採用了統一而科學化的標準規範，使水泵在發展各種工业中得到了更合理而有效的應用。

我們的国家在解放以後，全面的開展了工业建設，七年以

来，水泵的生产也和其他的工业一样，有了长足的进步。现在我们已经有了国营的大规模水泵制造厂，生产着各种标准型式的水泵。在普通型式上我们已经能够满足一般工业企业的需要。在生产的技术上我们得到了显著的提高。国产的水泵质量，有的已经赶上并且超过国外的水平。

随着我国工业生产的增长，和相应的科学技术水平的提高，我国的水泵制造技术及水泵的研究、改进和创造工作，必将会得到更大的发展。

### § 1-2 水泵的应用

泵是各种工业中应用最广的机械之一，凡是需要送液体的地方都要用泵。最小的泵只有几分之一马力，而最大的则需用数千匹马力，由一部机器上的一组很小配件到一部水利工程中的主要设备，泵在各种应用场合中的任务是会然不同的。现在略举几种工业生产中较明显的应用为例：

(1) 热运动力厂——在现代的动力厂中每小时有数千吨的水在循环。在锅炉系统中要用能耐高温高压的给水泵，有时还要用大流量的循环水泵来促成水的循环。这些泵因为要耐高温和高压在制作上很困难，同时在冷却系统中亦要用大流量的清水泵来循环冷却水。

(2) 给水排水工程——工业区的供水排水事业和城市乡村的卫生工程中都需要大量的清水和污水泵。

(3) 水利工程——在很多项水利工程中需要把水由低水位打到高水位，在水坝或运河上的船闸中就有这样的要求。这都需要大量流量的轴型水泵。近年来新发展的蓄能泵——可以兼作水泵和水轮机的两用机械已达到80,000马力的容量。

(4) 农田灌溉——使用大数量的中小型泵。一般对性能的要求并不太高，但要坚固耐用。在灌溉应用中很多泵是用内燃机来带动的。

(5) 建筑及采矿作业——建筑工地上普遍的需要排除积水，矿井中则多半有永久性的抽水装置，有些露天矿场要用高压水流(水枪)把矿砂冲刷下来再进行分选。苏联的长城曾用泥砂

方法是将泥浆打到目的地再将水和泥砂分离。

(6) 石油化学工业——在石油输油管线上每隔一定距离就要有一个强大的泵站来补充油管内的压力。在各种化学工业中（包括炼油厂）需要很多特别型式的泵，由于要求耐热，耐冻，抗酸，防腐等性质，化学工业的应用中常常产生一些最先进的设计型式。

(7) 机械制造——各种机械和工具机上都要有润滑油系统，车床和机床要有燃料和冷却系统，这都需要大量的油泵。

### 31-3 水泵的分类

要研究不同型式的水泵，我们将引用水力学中对能量的定义。能量可以以位能，压能及动能三种形式来表示，即

$$E = Z + \frac{P}{\gamma} + \frac{V^2}{2g}$$

水泵是使液体能量增加的一种机械，由于能量中三项增加的不同，可以把泵分为如下三类：

第一类是只增加位能( $Z$ )的机器，包括各种古老的升水装置，如桔槔，戽斗，水车，螺旋机，以及新式的气体升水泵（如压气水泵——使用气体的压力把液体由井下压上来）。

第二类是靠增加液体的压力( $\frac{P}{\gamma}$ )而增加其能量的机器。包括所有倒容积式（排位式）泵，如各种的活塞泵，各种的转子泵（齿轮式，螺旋式等），以及使水流动的力量的水翼升水机。

第三类是先把动能( $\frac{V^2}{2g}$ )给予液体后再转变为压能的机器。包括各种型式的叶片泵（离心式机器），如离心式抽泥浆等。本包括用一种流体的动能来输送另外一种流体的机器，如各种的喷射泵。

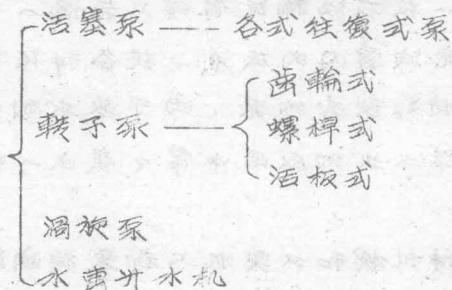
概括的列于下表：

#### 1. 只改变位能的机械

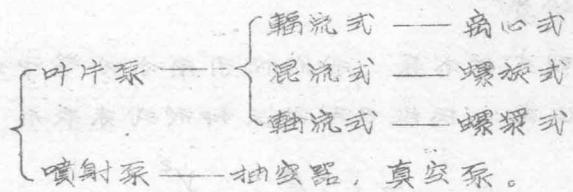
最简单的升水泵——戽斗，水车，螺旋机等。

气体升水泵——压气水泵。

2. 只改变压力能的机械：包括



3. 改变动能，而後使其转变为压力能的机械：包括



在本讲义裡，根据使用上的重要性，主要的叙述下类几种泵：

叶片泵（离心式及轴流式）

活塞泵

轉子泵

其他类型。

#### 3.1-4 水泵的基本参数

在討論一個泵的性能時，一般是以流量  $Q$ ，水头  $H$ ，功率  $N$ ，效率  $\eta$  和轉速  $n$  作为主要参数。分别略述如下：

(1) 流量  $Q$  — 对很多的使用者來說，最重要的和直接考慮的因素是流量，也就是泵能打出多少水来。在一個已有的裝置上，原动机的容量 ( $N$ ) 一般要夠的，轉速是不容易更改的 (感应电机)，使用者可能並不會計較水头，他也不計較效率。然而只有在最简单的使用场合下才可以這樣的只关心流量，事实上一个泵的各個参数都是密切关联的，每一項的改变都会影响泵的性能。

流量有時被叫作揚水量，普遍以公升/秒(秒公升)或立方米/秒(秒公方)或立方米/小時(時公方)來計稱。液体体

液体有变化时，如锅炉给水泵中，需把液体的体积折合为重量，以吨/小时来计。

所谓流量通常是指在泵外的管道中量测得的。在设计泵的尺寸时得考虑泵中的漏损，故计标中就得使用理论的流量  $Q_T$  ( $Q_T > Q$ )。

(2) 水头  $H$ ——有时被称为压头。在我国有些工厂内称之为扬程。水头的单位一般要用公尺水柱。在粘度变化大的场合中，如油泵中，习惯使用压力单位，公斤/公分<sup>2</sup>。

水头是水泵出口两点上能量的差，而不~~是~~两点水面之间的几何高度。在以下的分析中可以看出：

在图 1-1 上我们令吸水口为 0-0，压水面为 3-3；由水泵中心至 0-0 距离为吸水高度  $H_S$ ，由水泵中心至 3-3 为压水高度  $H_d$ ， $H_S + H_d = H_2$  称为升水高度。又设吸水管中阻力损失为  $h_{ws}$

，压水管中阻力为  $h_{wd}$ 。分别写出 0-0 与 1-1 之间及 2-2 与 3-3 之间的伯努利方程式：

$$\frac{P_0}{\gamma} + \frac{V_0^2}{2g} = \frac{P_1}{\gamma} + H_S + \frac{V_1^2}{2g} + h_{ws} \quad (1-1)$$

$$\frac{P_2}{\gamma} + \frac{V_2^2}{2g} = \frac{P_3}{\gamma} + H_d + \frac{V_3^2}{2g} + h_{wd} \quad (1-2)$$

若  $V_0 = V_3 = 0$ ，则

$$\frac{P_1}{\gamma} + \frac{V_1^2}{2g} = \frac{P_0}{\gamma} - H_S - h_{ws} \quad (1-3)$$

$$\frac{P_2}{\gamma} + \frac{V_2^2}{2g} = \frac{P_3}{\gamma} + H_d + h_{wd} \quad (1-4)$$

把水头意义为

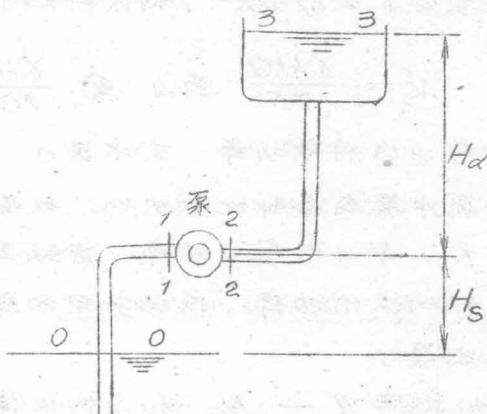


图 1-1.

$$H = \left( \frac{P_2}{\gamma} + \frac{V_2^2}{2g} \right) - \left( \frac{P_1}{\gamma} + \frac{V_1^2}{2g} \right) \quad (Z_1 = Z_2)$$

所以

$$H = \frac{P_2 - P_1}{\gamma} + \frac{V_2^2 - V_1^2}{2g} = H_s + H_d + h_{ws} + h_{wd} + \frac{P_3 - P_0}{\gamma} \quad (1-5)$$

上式說明了  $H$  是大于  $H_s + H_d = H_2$  的。

在最常見的場合中， $P_0 = P_3 = P_a$ ，即上下水面上是大气压力，最後一項即消掉。

(3) 功率  $N$  —— 如泵的水头为  $H$  公尺，流量为  $Q$  公尺<sup>3</sup>/秒，水的重力  $\gamma$  公斤/公尺<sup>3</sup>，则泵所加于水上的功率

$$N_2 = \frac{\gamma H Q}{75} \text{ 马力 或 } \frac{\gamma H Q}{102} \text{ 瓦} \quad (1-6)$$

这项功率叫作有效功率，或水马力。

水泵中是有各种损失的，故原动机傳給水泵的功率  $N$  要比  $N_2$  大。 $N$  叫作实用功率，或轴马力。在表示泵的性能時，功率是指的实用功率。根据实用功率的大小可以去配原动机或计算耗电量。

(4) 效率  $\eta$  ——  $N_2$  和  $N$  的比值叫作泵的总效率

$$\eta = \frac{N_2}{N} \quad (1-7)$$

效率是一個指示水泵的設計和製造質量的重要指标。现代的水泵中，小型的效率在 70% 左右，中型的可达 80% 以上，巨型的也能接近 90%。

(5) 轉速  $n$  —— 绝大多数的泵是用交流感应电机直接驱动的，故水泵常是依电机的轉速而设计的。常用的轉速有 2900, 1450, 960, 730 轉/分等。巨型的水泵有时用同步电机来驱动，则轉速就要比相应的异步电机轉速高一些。在热电厂中水泵有时用汽輪机来驱动，那时轉速可能达到 6,7000 轉，以至超过 10,000 轉。

## 第二章 叶片泵的工作过程

在这一章中将介绍各种形式叶片泵的基本理论和相似换算。这里着重的以离心泵为例进行分析，但其结果同样的适用于混流和轴流泵。

### 32-1 离心泵的作用原理

图2-1上是一个单级离心式叶片泵的简图。泵的主要工作部份是叶轮1，叶轮外面有一系列数目的叶片2。泵的外壳是螺旋形的扩散室，叫作蜗壳或蜗壳。泵的吸水口和吸水管4连接，压水口和压水管3路连接。

启动泵之前，泵壳内和吸水管内都要充满了水。叶轮旋转起来后，在叶片之间（流道内）的水受到叶片的推动，由叶轮的中心被甩向叶轮的周围，以较高的速度流出，经过蜗壳进入压水管。

叶道里面的水向外流动时，叶轮的吸水口就产生了低压。这时吸水池的水面在大气压力作用下，使水经吸水管上升而流入叶轮。这样就使水流源源不断地续下去。

水在离开叶轮的时候获得了较高的动能（流速水头），通过蜗壳（扩散室），把一部分的动能改变为我们所需要的压能，所以一个叶轮的工作量并不等于蜗壳的。要研究一个泵的性能也不能只看叶轮而要考虑到叶轮和蜗壳的组合。

离心泵的名称是最初有人以为水由泵中获得能量完全要依靠离心力的作用而取的，多年来即相沿引用。事实上离心力不

此如图所示 Puc. 1

$$7\frac{1}{2} \times 6\frac{1}{2}$$

图2-1 单级离心式泵

是作用力的唯一方式，而在其他种泵中离心力亦起作用。故目前符合工业上的习惯，仍採用离心泵的名称，應該認為是用以表示某一类型的水泵，而不用以表示其作用原理。

圖2-1A 上是側軸流泵的示意图。这是一台立轴泵，叶輪经常浸没在吸水池中。原动机通过垂直的轉軸把叶輪转动，将水向上方压出。固定导叶是用来减少出水的旋转，其功用和离心泵的蜗壳有些相似。

在侧轴泵的工作过程中，水之获得能量主要是靠叶輪的推動，其方向是沿軸的方向，故叫作軸流泵。

圖2-2 上是一個普遍应用的离心水泵装置系统，为了使水泵有效的工作，需要装一些管路附件。不同型式的泵或在不同使用情况下管件的装置当有一些出入。

图中为是底閥，水由這裡进入吸水管中。底閥是一个網罩和一个单向閥的组合，它一面可以防止污物被吸入泵中，一面在起动前注水时能防止水的倒流。在装有真空泵的地方可以不使用底閥。

在水泵上的出水管上一定安装一個

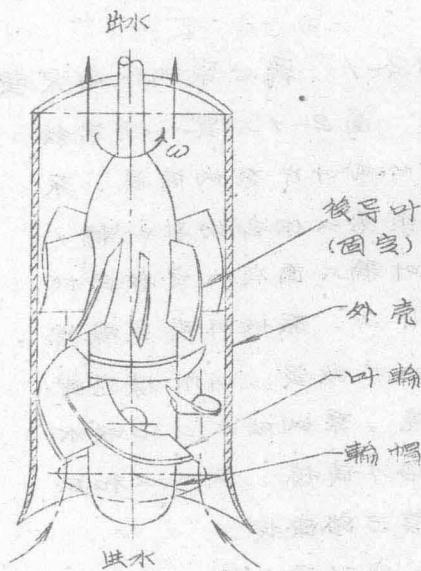


圖2-1A.

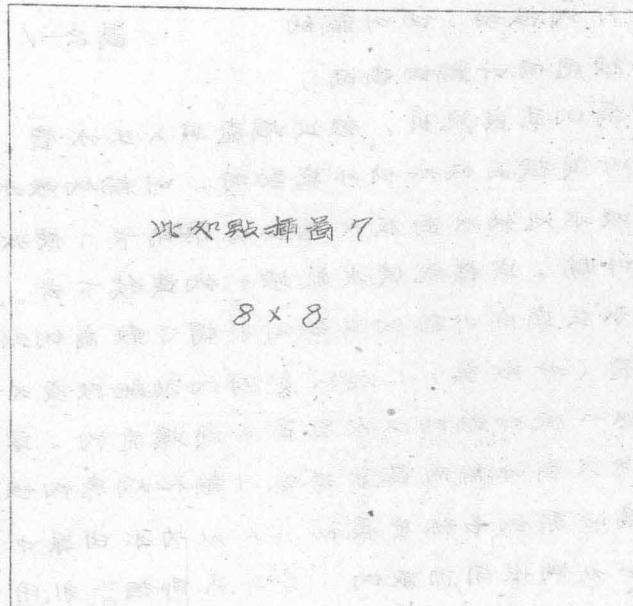


圖2-2

单向阀 3 和闸阀 2。单向阀是用在当外界压力高于水泵压力时防止水的倒流。闸阀是用未将泵和管路隔断之用，并在大多数的场合下用未调节泵的流量。有时吸水管上亦装有闸阀，但不得用未调节流量。

水泵的上部有回放气栓，供放水时放气之用。

为了指示吸水管和压水管中的压力，分别使用真空表 7 及压力表 6。

## 32-2 叶片泵的分类

### (1) 以水流在叶轮中流动的方式分类：

凡是水流与转轴垂直的，称为轴流式（水流是径向的）。水流与转轴平行的称为轴流式。介于二者之间，水流与转轴成一个角度的称为混流式。

由于这三种型式都属叶片泵，其作用原理是一样的，故在本书上未讲这三种型式是属于一族的。由轴流变到轴流



图 2-3

，相对的过水断面渐次增大，流量增大，而因相对的速度渐次减小，水头减小。

在实用上又存在如下的名称：

轴流式——离心式。

混流式——螺旋式，译名中有时叫作对角式。

轴流式——螺浆式，以其和船舶的螺旋桨相像。

### (2) 由水头的高低，一般的分类：

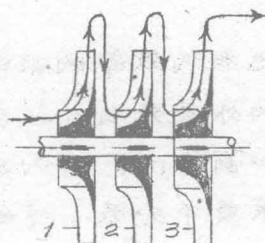


图 2-4

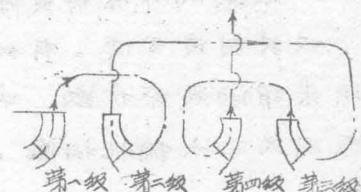


图 2-5

低压泵 20公尺水头，

中压泵 20至60公尺水头，

高压泵 60公尺以上。

### (3) 叶轮的数目(级数)

最普遍的泵是单级的，即具有一个叶轮，如图2-1所示。为了达到更高的水头，有时把几个叶轮串联起来，由一个轴带动。一般要用几级相同的叶轮，故每级的水头是相同的，总水头是各级的总和。多级泵叶轮的排列有的是都朝一个方向的(图2-4)有的是成对的背靠背(图2-5)而级数是相互交错的。

### (4) 叶轮的构造

叶轮的吸水方式，有单面吸水的，叫作单吸叶轮，如图2-1中的叶轮。有两面吸水的，叫作双吸叶轮，如图2-6。

叶轮的叶片有的两边没有盖板，叫作开式叶轮。有的在一边有盖板，叫作半开式叶轮。有的两边都有盖板，叫作闭式叶轮。开式叶轮只用于污水泵中，叶片的边缘同时用来切割带状的污物，半开式多半用于输送粘度较高和有杂质的液体。闭式的则普遍的应用在清水泵上，因为它的效率较高。

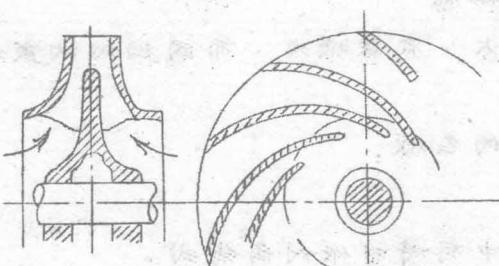


图2-6.

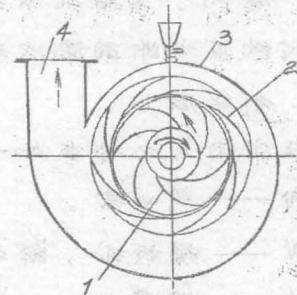


图2-7

### (5) 外壳的构造：

一般泵的外壳都是螺旋形的，也有工作效率的采用环形的外壳，取其制造方便。有的泵在叶轮的外圆装有一组固定的叶片，用来帮助液体扩散，叫作导叶，如图2-7中的2。有导叶的原因为和水轮机相像，有时被叫作离心式泵，是根本不正确的名称。

### (6) 外壳拆卸的方法：