

512653

周泰经 董其国编著

中小型水电站
**调速器
故障处理**



中小型小电站

调速器 故障处理

周秦经 董其国编著

湖南科学技术出版社

**中小型水电站
调速器故障处理**

周泰经 董其国 编著

责任编辑：周榆宗

*

湖南科学技术出版社出版

(长沙市展览馆路14号)

湖南省水电厅发行 衡阳印刷厂印刷

*

1981年4月第1版第1次印刷

开本：187×1092毫米 1/32 印张：6.025 插页：2 字数：135,000

印数：1—3,600

统一书号：15204·116 定价：0.82 元

前　　言

我国水利资源十分丰富。一九七九年，全国已建成中、小型水电站近十万座，其中小型水电站就有九万多座，星罗棋布在全国一千五百多个县、市的广大农村中，装机总容量达六百六十万千瓦，相当于建国初期全国水、火电装机容量总和的三倍半。中、小型水电站的迅速发展，为广大县镇农村提供了廉价能源，对缓和电力供需紧张局面，促进农业现代化，实现农村电气化，发展农副产品加工，兴办社、队企业，增加地方财政积累，改善农村人民的物质和文化生活等方面，都起了显著作用。

为了充分发挥中、小型水电站的功能，保证电站安全、经济运行，做到满发电、多供电，搞好电站的水轮机调速器维修是项非常重要的工作。调速器发生故障，若不及时处理，就要影响供电质量，甚至危及电站安全运转。

调速器的故障复杂多样。为了普及处理调速器故障知识，提高维修调速器的技术水平，现将处理和维修调速器的实践经验汇总起来，并参考国内、外有关书刊和资料编写成书，以供水电站从事水轮机调速器运行维修工作的同志参考。对于应用较广的T—100型大型机械液压调速器，在书末的附录Ⅰ中作了简要介绍。附录Ⅱ列出了调速器的有关术语与同义语词对照表。

为了分析处理调速器的各种故障，特别是针对初学维修调速器工作同志的需要，第一章首先介绍必须具备的基础知识，其中包括调速器的功能、组成、动作原理、质量要求指标、运行特性及最佳参数整定等。第二章介绍维修调速器的常用仪表和测试设备。第三章介绍调速器维修时解体和组装的方法。第四、五两章则分别介绍调速器在调试及运行中的故障处理。第六章简明介绍几种常用的中、小型调速器的结构特征与故障处理。最后一章介绍调速器运行维护时的注意事项。

华中工学院沈宗树副教授对本书初稿作了全面的校审，长沙激光仪器厂刘亢东同志提出了很好的修改建议，谨致衷心感谢。

由于调速器故障现象很复杂，加上作者理论水平和实践经验有限，书中难免存在不妥或错误之处，希望读者、特别是从事调速器工作的同志批评指正。

作者 一九八二年十月

目 录

| | |
|--------------------------|-------|
| 第一章 水轮机调节系统概述..... | (1) |
| 第一节 调速器的功能..... | (1) |
| 第二节 调节系统工作原理..... | (4) |
| 第三节 YT型机械液压调速器..... | (28) |
| 第四节 调速器的主要技术要求..... | (65) |
| 第五节 水轮机调节系统参数整定..... | (71) |
| 第二章 测试设备和仪表..... | (77) |
| 第一节 测试静特性的仪表和设备..... | (77) |
| 第二节 测试动特性的仪器..... | (80) |
| 第三章 调速器的解体和组装方法..... | (87) |
| 第一节 概述..... | (87) |
| 第二节 调速器的解体方法..... | (87) |
| 第三节 调速器的组装方法..... | (89) |
| 第四章 调速器在调试中的故障处理..... | (102) |
| 第一节 油压装置调试及故障处理..... | (102) |
| 第二节 飞摆调试及故障处理..... | (108) |
| 第三节 缓冲器调试及故障处理..... | (115) |
| 第四节 主配压阀调试及故障处理..... | (124) |
| 第五节 整机装配调试及故障处理..... | (126) |
| 第五章 调速器在运行中的故障处理..... | (139) |
| 第一节 调速器控制机构不符要求..... | (139) |
| 第二节 调节系统不稳定..... | (143) |
| 第三节 机组调节品质差..... | (149) |
| 第四节 不能实现“调节保证计算”的要求..... | (150) |
| 第六章 常用中、小型调速器的故障处理..... | (153) |
| 第一节 TT—75型机械液压调速器..... | (153) |

| | |
|---------------------------|-------|
| 第二节 TT—150 TT—300型机械液压调速器 | (160) |
| 第三节 W—300型机械液压调速器 | (167) |
| 第四节 GT—1500型机械液压调速器 | (173) |
| 第五节 CT—40型机械液压调速器 | (180) |
| 第七章 调速器的运行维护 | (192) |
| 附录 I T-100型调速器故障处理要点 | (193) |
| 附录 II 调速器术语与同义词对照表 | (209) |

第一章 水轮机调节 系统概述

第一节 调速器的功能

我们知道日常生活和工农业生产用电，绝大多数为电网供给的交流电。而交流电的频率和电压都应保持在额定值附近的一 定范围内，才能保证用电质量。否则，就会降低用户的用电效率，影响产品质量。按规定：交流电频率应保持在50周/秒，其偏差不得超过 ± 0.5 周/秒；对于大容量系统，频率的偏差不得 超过 ± 0.2 周/秒。

电网频率，取决于向电网供电的发电机组输出电流的频率，而发电机组输出电流的频率与其转数之间有如下关系：

$$f = p n / 60 \quad \text{周/秒}$$

式中： f ——发电机输出电流的频率； p ——发电机磁极对数； n ——发电机转数，若发电机与水轮机直接相连时，就是水轮机转数（转/分）。

由于发电机磁极对数 p 固定不变，则电流频率 f 只随着转速 n 而变化。而要保持频率不变，就必须使发电机组转速维持恒定。由于用户的用电量不断变化，导致系统频率发生波动，此时必须控制水轮发电机组的转速。当频率偏高时需要降低机组转速；反之就要升高转速。控制调节水轮发电机组转速的机器，就称为“水轮机调速器”。它能使水轮机转速维持恒定。从而使频率稳定在额定值。

水轮发电机组发电，首先是水轮机把水流能量转换成机械能，然后发电机再把机械能转变为电能。水流推动水轮机产生“出力”，是发电机发电的原动力，通常用主动力矩 M_T 描述；水轮机拖动发电机旋转发电，必须克服阻力，这阻力用发电机的功率或容量计算（决定于用电负荷），通常用阻抗力矩 M_g 描述。图1·1是水轮发电机组示意图，它的转动可用如下方程式表示：

$$J d\omega / dt_T = M_T - M_g \quad (1-1)$$

式中： J ——机组转动惯量，其大小表征改变转速的难易； ω ——机组旋转角速度； $d\omega/dt$ ——机组角加速度。

上式表示机组转速变化与出力、负荷之间的平衡关系。负荷随着电网中用电户的需要而变化。当负荷变化的瞬间，机组出力与负荷间的平衡关系被破坏，从而使机组转速发生变化，例如：当用户用电量与水轮机出力的大小相等($M_T = M_g$)时，水轮机转速恒定($d\omega/dt = 0$)，机组处于转速稳定的工作状态。当负荷突然减小时，“出力”来不及相应地减少，此时“出力”大于“负荷”($M_T > M_g$)，水轮机转速上升($d\omega/dt > 0$)；反之，当负荷突然增加时，“出力”来不及相应地增加，此时“出力”小于“负荷”($M_T < M_g$)，水轮机转速下降($d\omega/dt < 0$)。此种情况下，机组处于转速变化的不稳定工作状态。

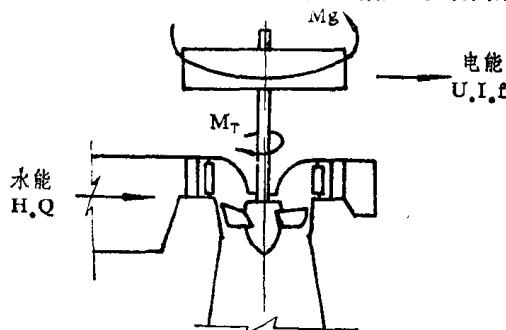


图1·1 水轮发电机组示意图

从上述分析可看出，在机组转动惯量一定时，机组转速变化与“出力”和“负荷”之间的差值成正比。当“出力”与“负荷”之间的差值一定时，机组转动惯量大的，转速变化小；机组转动惯量小的，转速变化就大。也就是说，转速变化与转动惯量成反比。所以，为了保持转速恒定，当“负荷”变化时，就需要及时改变水轮机“出力”，使主动力矩 M_T 随阻抗力矩 M_g 变化。

水轮机主动力矩 M_T ，是由水流对水轮机叶片的作用力形成的，其值可按下式决定：

$$M_T = N/\omega = r \cdot Q \cdot H \cdot \eta / \omega \quad (1-2)$$

式中： N ——水轮机出力(千瓦)； r ——水的容重(公斤/米³)； Q ——流量(米³/秒)； H ——水头(米)； η ——水轮机效率； ω ——水轮机角速度(1/秒)。

从上式可看出，角速度不变时，可能变化的有水头 H 、效率 η 、流量 Q 。其中改变 η 或增减 H 不经济，而且难于实现。所以，改变主动力矩 M_T 最合理的办法是调节水轮机的流量 Q ，采取开启或关闭水轮机导水叶的措施，通过控制水轮机的流量，改变主动力矩 M_T 的大小。

水轮机调速器最主要的功能，就是使 $M_T = M_g$ ，保证机组在额定转速下稳定运行。当负荷变化时，则改变进入机组的流量，控制机组转速变化的偏差不超过允许范围，从而保证水轮发电机组发出的交流电频率，满足电网用户的要求。此外，水轮机调速器还附有一系列机构，具有实现机组的开、停机、改变转速、增减负荷等项功能。

随着电力系统容量的扩大和自动化程度的提高，要求水轮机调速器具有越来越多的自动操作和自动控制的功能。故水轮

机调速器已成为水电站中十分重要的综合自动装置。

第二节 调节系统工作原理

由于负荷变化将引起转速变化，因此必须相应改变导水叶开度，使水轮发电机转速回复到额定值。这个过程就是对水轮发电机组进行转速调节，简称水轮机调节。

农村几十千瓦的小型水电站，水轮机调节一般由运行人员手动进行，这种调节转速方式称为手动调速。实现这种方式的调速器称为手动调速器（图1·2），其调节过程是：用转速表测量机组转速（频率），运行人员密切监察转速表，监视机组转速的稳定情况。当发现机组转速有偏差时，就手摇调速手柄，操纵导水叶改变开度，控制进入水轮机的水量，使机组转速回复到额定值。

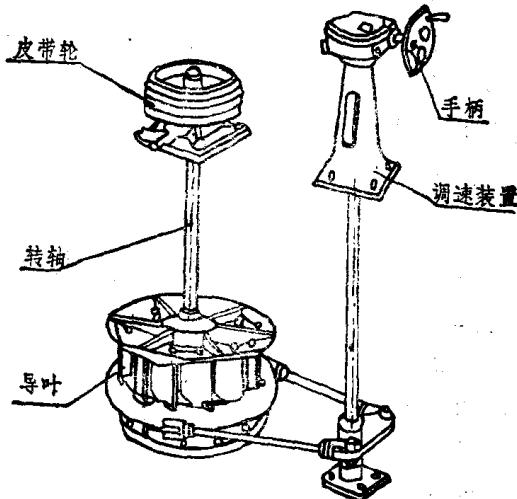


图1·2 手动调速器

上述手动调节过程也常用如图1·3的方框图表示。图中包括机组、频率表、运行人员、机械传动和导水机构五个部份和元件。箭头指向表示其间信号传送方向与过程：机组发出电能的频率信号送至频率表，频率表把它变为指针位移。运行人员看见指针位移后，经过分析判断而决定开（关）导水机构，然后手摇调速手柄，通过传动机构调节导叶开度，控制进入水轮机的流量，从而改变水轮机的主动矩 M_T ，使频率恢复到额定值。

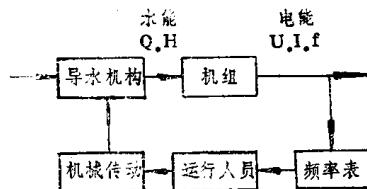


图1·3 手动调节方框图

对于单机容量大些的农村水电站，一般都用自动调速器代替运行人员自动控制水轮机。用来自动控制水轮机的机器，称为“水轮机自动调速器”。它由自动调节部分和操作控制部分组成。下面就分别介绍其组成和工作原理。

一. 自动调节部份的组成元件及动作原理

调速器若与水轮机连接起来，便组成为如图1·4的自动调节系统。

（一）自动调节部份的组成元件

1. 测量元件：“监视”水轮机主轴任一瞬时的转速值，并将其传送出去。
2. 计算决策元件：将转速的瞬时值与额定值进行比较和计算，并按照转速偏差的方向和大小决定对策、发布指令，如图中的“离心飞摆”。

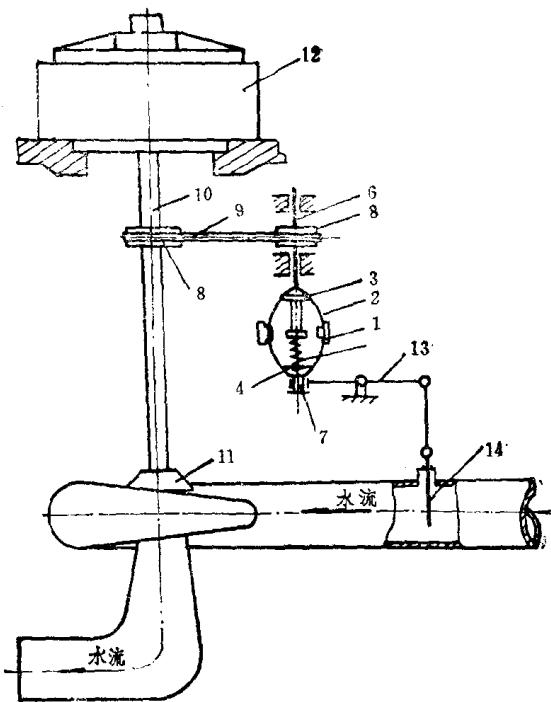


图1·4 自动调节系统示意图

3. 执行元件：能够执行离心飞摆发布的命令，操作导水机构控制水轮机的流量，如图中的阀门（14）。

以上三种基本元件，组成了水机轮的简易调速器。以水轮发电机组为“调节对象”，配以“调速器”，组成水轮机转速“自动调节系统”，就能实现水轮机的自动调节。其原理如下。

离心飞摆有两个重锤（1），通过钢带（2）悬挂在上支持块（3）上，并与下支持块（4）相连。在上、下支持块轴间装有弹簧（5）。上支持块的上端与飞摆转轴（6）相连，下支持块的下端与转动套（7）相连接。飞摆转轴和水轮机主轴（10），

用皮带轮(8)和皮带(9)联系起来，使飞摆转轴直接跟随水轮机主轴旋转，而不停地“监视”水轮机主轴的转速。

若不考虑钢带的拉伸作用，重锤在旋转时，受到向外甩的离心力和弹簧形变所产生的推力的共同作用。转速高则重锤的转动半径就大；反之则小，并通过钢带使转动套升降。重锤位置与转速是一一对应的，额定转速时，弹簧力等于离心力，使重锤和转动套处于相应的“中间位置”。此时转动套通过杠杆(13)，使阀门(14)保持应有的开度，水轮机出力与负荷相等，水轮机在额定转速下运行；当负荷减小时，转速上升而离心力增大，重锤将转动套向上提升，并通过杠杆关小阀门减小流量，水轮机出力因而减小，直到与负荷相等。水轮机在新的稳态下运行；当负荷增加时，转速下降，离心力减小，弹簧因而推动转动套下降，并通过杠杆开大阀门增加流量，使水轮机出力增加，直到与负荷平衡，水轮机又在新的稳态下运行。所以，离心飞摆能够不断“监视”转速，并不断与额定转速比较，根据转速升降的高低程度来控制阀门。

4. 放大元件：上述简易调速器的飞摆力量太小，无法适应稍大的水轮机，必须将“离心飞摆”的推动力量加以“放大”。放大元件通常

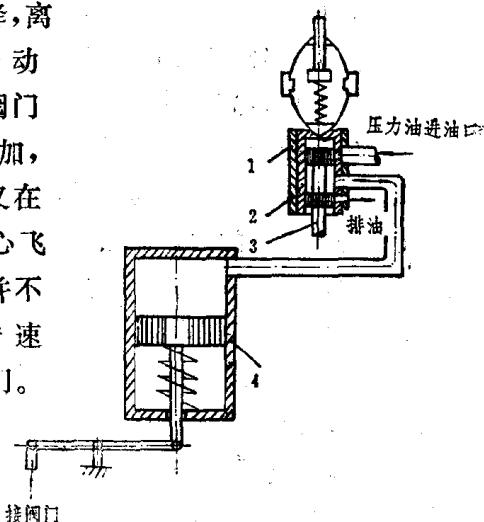


图 1-5 差动式液压放大器原理图

1—固定套；2—转动套；3—针塞杆；
4—差动接力器活塞。

使用液压放大器，图1·5是调速器中常用的“差动式液压放大器”原理图。

差动式液压放大器由“配压阀”和“差动接力器”两个部件组成。习惯上称配压阀为“引导阀”，差动接力器为“辅助接力器”。

“引导阀”由固定套(1)、转动套(2)和针塞杆(3)组成。固定套是一个空心圆筒，其上有三排油孔通向转动套(2)，上排孔通压力油源，中排孔通向辅助接力器上腔，下排孔通排油管。转动套也是一个空心圆筒，它与飞摆下支持块相联，并随离心飞摆一同转动和升降，其上也有三排油孔与固定套的油孔相对应。针塞杆装在转动套内，在杆上有上、下两个圆盘，用以控制转动套上，下油孔的启闭。当针塞杆的上、下两圆盘遮住转动套的上、下两排油孔时，引导阀无法进油和排油，此时的位置即为“平衡位置”。

“辅助接力器”外壳是一个圆筒，内有一个活塞(4)。活塞上腔与引导阀中油孔相通，而下腔由于其中弹簧的作用，存在一种向上顶的力。当压力油进入上腔，活塞(4)上腔内油的作用力，大于下腔向上顶的力时，则活塞向下移；反之，当活塞上腔排油时则向上移。

当机组运行稳定时，飞摆、转动套和针塞杆正好处于“平衡位置”，使三排油孔相互隔断。当机组负荷增加时。飞摆转速下降，转动套随之下移。此时针塞杆未动，使压力油孔与中部油孔相通，压力油进入辅助接力器上腔，推动活塞(4)下移去打开导水叶，增加水轮机出力。飞摆转速上升时，转动套上移，导致排油孔与中部油孔相通，活塞(4)随之上升，关小导水叶开度。这样，借助压力油的强大力量，能完成放大飞

摆推动力量的工作。但随之又出现了因转速变化而带来的不稳定情况。现以负荷减少时为例，说明其调节过程中的新矛盾（图1·6）。

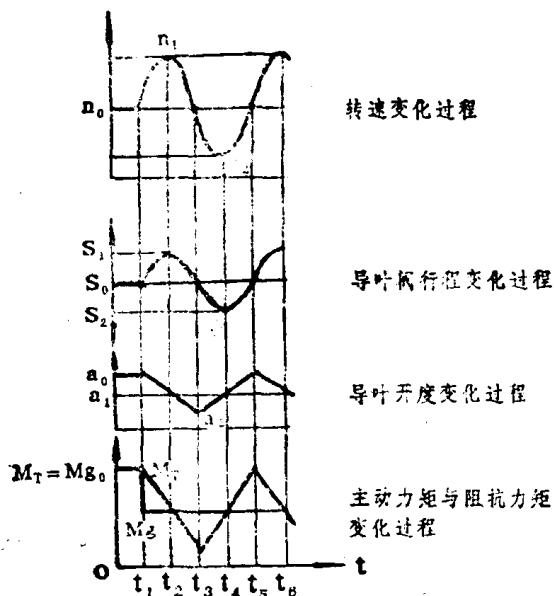


图1·6 无反馈的水轮机间接调节系统调节过程示意图

在 t_1 时刻以前，机组处于稳定平衡状态， $M_T = M_g$ 。转速为 n_0 ，飞摆转动套处于平衡位置 S_0 ，导叶开度为 a_0 。

在 t_1 瞬间，负荷减小导致 M_g 减小为 M ，转速上升。到 t_2 时刻转速上升为 n_1 ，转动套位置上升到 S_1 而打开排油孔，辅助接力器上腔排油，活塞上移，导水叶开度减小为 a_1 ， M_T 与 M_g 又恢复平衡。但由于此时转速高于额定转速，引导阀排油孔仍然开启，辅助接力器上腔在继续排油，活塞不可能在 $M_T = M_g$ 处停止移动，而是继续推动导水叶关闭。到 t_3 时刻，导叶开度 $a_2 < a_1$ ，

使力矩 $M_T < M_g$, 转速降到 n_0 , 转动套回到 s_0 , 针塞杆阀盘遮断排油孔, 辅助接力器不再关闭导叶。由于此时 a_2 远小于 a_1 , M_T 远小于 M_g , 机组转速将继续下降, 转动套随之下移, 打开压力油孔, 压力油进入辅助接力器上腔, 使活塞下移, 开启导水叶。到 t_4 时段, $n = n_2$, $s = s_2$, 转动套打开进油孔, 辅助接力器活塞继续下移, 使导水叶由 a_2 向开启方向移动, 又回到 a_1 , 机组能量又一次回复平衡, 此时 $M_T = M_g$ 。但引导阀进油孔未能封闭, 导水叶继续开启。到 t_5 时刻, 转速恢复到 n_0 , 转动套位置恢复到 s_0 , 导水叶开度 $a_0 > a_1$, 力矩 $M_T > M_g$, 机组的能量平衡又遭到破坏, 转速又再次上升而重复上述动作, 致使调节过程形成周期性振荡, 机组不能稳定运行。

5. 反馈元件: 简易调速

器增加放大元件后, 出现了不稳定的调节过程。其原因是在机组能量平衡时, 没有及时使引导阀回到平衡位置, 即没有及时封闭油孔, 从而产生“过量调节”。为此, 在接力器与引导阀之间、增加如图1·7所示的杠杆 abc 和 def 及联杆等组件, 把辅助接力器的移动传递到 f 点, 使针塞杆产生相应位移而封闭油孔, 从而消除过量调节。

增加的这套构件, 由于能

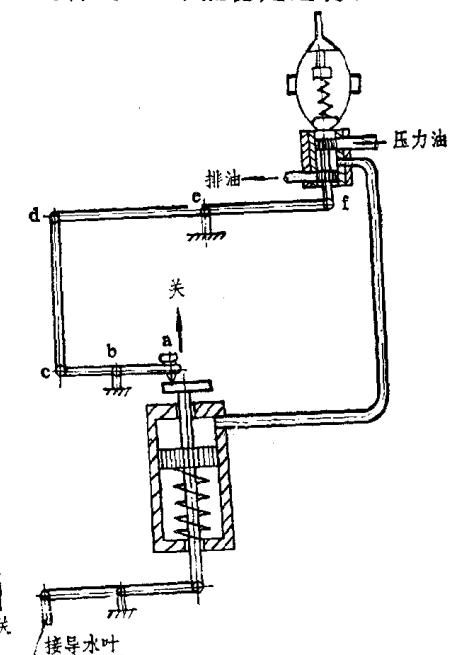


图 1·7 硬反馈机构示意图