

高等學校教學用書

# 汽輪机与燃气輪机的調整

上 册

苏联 И. И. 基利洛夫著

电力工业出版社

高等學校教學用書

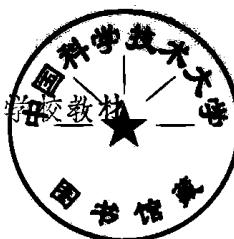
# 汽輪机与燃气輪机的調整

上 册

苏联 И.И.基利洛夫教授著

余 克 繕譯

苏联高等教育部批准作为高等工業学校教材



電力工業出版社

## 内 容 提 要

本書叙述机器的調整，分析現行的調整系統，并研究这些系統主要構件的構造特点。

本書分兩冊出版。上冊內容包括第一第二兩篇，下冊包括第三第四兩篇。第一篇叙述調整靜力学。第二篇叙述調整動力学和研究調整過程的方法，并探討許多特殊調整問題(摩擦、延遲等的影響)。第三篇內容包括調整系統的基本知識和現代汽輪機的保護裝置。第四篇略述開式燃氣輪機裝置的調整動力学。

本書經蘇聯高等教育部批准為高等工業學校的教材，但也可供從事汽輪機和燃氣輪機的設計和運行工作的工程技術人員參考。

И. И. КИРИЛОВ

## РЕГУЛИРОВАНИЕ ПАРОВЫХ И ГАЗОВЫХ ТУРБИН

ГОСЭНЕРГОИЗДАТ МОСКВА 1952

## 汽輪机与燃氣輪机的調整 上册

根据苏联国立动力出版社1952年莫斯科版翻譯

余 克 翻譯

\*

464 R 107

电力工业出版社出版(北京市右安26号)

北京市書刊出版業營業登記證出字第082号

北京市印刷一厂排印 新华书店發行

\*

787×1092<sup>1</sup>/<sub>25</sub>开本 \* 9<sup>1</sup>/<sub>2</sub>印張 \* 202千字 \* 定价(第10类)1.20元

1956年11月北京第1版

1956年11月北京第1次印刷(0001—5,100册)

## 原序

1938年曾發表过一本專題論文集，其名为“汽輪机的自動調整”。本書可以說就是这本論文集进一步的發展。“汽輪机的自動調整”一書是根据我当时在工厂和学院內对汽輪机制造工業的工程师所講授的課題編寫而成。在編寫該文集时曾广泛利用了波尔宗諾夫中央鍋爐汽輪机研究所的研究成果。波尔宗諾夫會因恢复 I. A. 威施聶格拉特斯基所創立的著名的調整學派而获得功勳。

I. A. 威施聶格拉特斯基的思想，早在上一世紀中，在著名的斯拉伐克學者 A. 斯托陀尔的关于調整理論的經典著作中，已获得光輝的發展。無疑地威施聶格拉特斯基和斯托陀尔的著作，对于机器調整理論的發展，有决定性的意义。不过他們的高深理想，很久都不能全部为實踐家和許多理論家所了解。文献中繼續出現过許多复杂的离心式調整器的方案，从实用的觀点来看，这些研究都是徒勞無益的。許多关于机器調整理論的著作，都建立在調整动力學一問題的不严格不明晰的概念上。这曾导致許多工程技術人員不了解直線的調整理論，对于分析机器調整原理方案的动力性質有着巨大的实际意义。

仅仅在三十年代中，列寧格勒工学院教授 I. I. 沃茲聶生斯基曾詳尽無遺地闡明威施聶格拉特斯基學派的真正意義，并用自己个人的关于机器調整理論的著作，在苏联科学院、中央鍋爐汽輪机研究所和在基洛夫工厂極力促进这一門技术的發展。

調整學派的思想导源于威施聶格拉特斯基，这种思想也會团结了許多苏联的著名学者(沃茲聶生斯基，安得罗諾夫等人)；本書是以整个俄国調整學派的共同思想为根据的。本書一般結構仍保持与“汽輪机的自動調整”一書一样，全部教程分为兩部分：調整靜力学和調整动力學，因为开始时在課程的第一篇，說明調整靜力学上很重要的，同时也很簡單的問題，能促使初学者容易掌握課程的內容。

現代汽輪机和燃气輪机的制造，型式繁多，以致不可能在一本比較不大的教本中，將其在調整动力学範圍內所遇見的問題，全部加以研究。不过事實上也無必要，因为如果利用苏联学者所創立的那些原理上的調整方案的一般分析方法，則解决所提出的問題，在原則上沒有什麼困難。因此本書的第二篇專供用来講述机器調整动力学的一般問題。這些問題的解决就要涉及各式各样的調整裝置。

第二篇的基本內容为原理上的調整方案稳定性的分析。这里特別注意利用威施聶格拉特斯基圖，一直到現在，这个圖在解决許多汽輪机和燃气輪机的調整理論的問題时都被人遺忘了，这是很不應該的，因为威施聶格拉特斯基的研究成果在这方面有着很重要的意義。为了近似的求出調整過程在数量上的特性(被調整参数的动力猝动，減縮率等)，在这一篇內也叙述了以前各个著作者所發表过而在某种程度上由我补充的材料。

此外在第二篇中，对由于調整系統的不完善而引起的各种物理現象，也作了扼要的叙述，因为这些現象一直在实际上常常遇到。同时也指出防止上述缺点的基本方法。这些現象，都根据斯托陀尔的論文，卓越的苏联学者的著作(A. A. 安得罗諾夫，A. И. 路尔耶等人的著作)和我的一些研究加以闡明。

本書第三篇的內容包括对汽輪机調整的特殊問題的分析。本書第一版曾叙述中央鍋爐汽輪机研究所在汽輪机調整动力学方面所作的研究的主要成果。与該版比較起来，这本論文集含有許多补充章节，这些章节專供叙述关于帶节流滑閥的和帶差动繼动器的調整动力学的新研究成果，以及关于液压調整动力学的新研究成果。此外本書又提出最新的調整系統，这些系統都是列宁格勒斯大林金屬工厂(ЛМЗ)、聶夫斯基列宁机械制造工厂(НЭП)和哈尔科夫基洛夫汽輪發电机工厂(ХТГЗ)所制造。在哈尔科夫汽輪發电机工厂內，液压調整系統已經在 A. B. 謝格利雅叶夫的領導下，根据傑尔任斯基全苏热工研究所的設計而制造成功。

在第三篇內也指明最重要的汽輪机保护裝置，并規定了一些基本情況，作为选择汽輪机調整系統的經濟基础。

在第四篇中簡單地說明單軸和雙軸燃氣輪機裝置的調整動力學的原理。關於這個問題的文獻幾乎完全沒有。在發揮燃氣輪機裝置的調整理論時，我力求表明，如果利用第二篇所述的調整理論的一般結論，則在解決實際上的重要問題時就很簡單。例如，可以證明，壓縮機組在雙軸燃氣輪機裝置的調整過程中，和繼動器在間接調整過程中一樣，起了同樣的作用。這樣，對於燃氣輪機的調整理論，就可以利用第二篇所得的關於間接調整過程的特性（質量和數量上的）的許多結論。

為了使本書能够用作高等技術學校學生的教材，我既注意於必要的敘述的系統性，又注意於結論的簡單化，以便使充分具有教學大綱所規定的理論修養的學生，能夠完全了解並不需要其他幫助來閱讀本書。正是為了這個目的，我在本書中列入了某些在專門論文中可能省略的補充材料。

書中最重大的公式號數用粗號字表示。

最後我應當向幾位同志表示謝忱：B. R. 切爾諾姆工程師，他對我這本書加以極詳細的評論；工業科學碩士 B. Д. 皮文和工程師 A. И. 米茨凱維奇，他們對這本書作細心的校訂；以及 E. Э. 黎爾諾夫，他費了許多工夫為本書編輯全部插圖的簡圖。

著者

# 目 录

緒論 .....	7
----------	---

## 第一篇 調整靜力學

<b>第一章 調整器 .....</b>	<b>14</b>
1-1. 离心式調整器 .....	14
1-2. 調整器的支持力 .....	15
1-3. 傳遞离心力 .....	17
1-4. 离心式調整器的特性 .....	18
1-5. 不均匀系数 .....	22
1-6. 不灵敏系数 .....	25
1-7. 調整器的工作能力 .....	27
1-8. 离心式調整器的構造 .....	28
1-9. 調整器彈簧的計算 .....	34
1-10. 离心式調整器的計算实例 .....	36
1-11. 壓力調整器 .....	38
1-12. 壓力調整器的特性 .....	44
1-13. 溫度調整器 .....	46
<b>第二章 間接調整 .....</b>	<b>49</b>
2-1. 繼動器的功用 .....	49
2-2. 帶橫桿式开关的間接調整原理圖 .....	50
2-3. 帶節流滑閥的間接調整方案 .....	54
2-4. 液體節流系數 .....	58
2-5. 繼動器內的摩擦力 .....	60
2-6. 繼動器尺寸和構造特性的確定 .....	64
<b>第三章 被調整參數數值的變化 .....</b>	<b>75</b>
3-1. 改變被調整參數數值的方法 .....	75
3-2. 用輔助彈簧來改變被調整參數數值的裝置 .....	76
3-3. 借改變傳動機構來改變被調整參數數值的裝置 .....	79

3-4. 平稳复原調整法	81
<b>第四章 汽輪發电机的靜力調整特性</b>	<b>85</b>
4-1. 汽輪發电机構件的調整特性	85
4-2. 靜力調整特性	86
4-3. 併列运行汽輪机的靜力調整特性的作用	91
4-4. 改变靜力調整特性曲線斜度的裝置	94
4-5. 功率調整	96
<b>第二篇 机器調整动力學</b>	
<b>第五章 研究調整過程的方法</b>	<b>93</b>
5-1. 調整动力學的問題	93
5-2. 小振动	100
5-3. 运动微分方程式的研究	102
5-4. 拉烏特-吉爾維茨的稳定性准則	107
5-5. 米哈依洛夫的稳定性准則	110
5-6. 非週期性的過程	115
5-7. 运动方程式的积分	119
5-8. 对于因次的註釋	122
<b>第六章 直接調整动力學</b>	<b>122</b>
6-1. 轉子方程式	122
6-2. 气体容积方程式	128
6-3. 調整器方程式	130
6-4. 切向慣性力和柯黎奧李斯慣性力对于 錐形离心式調整器运动的影响	138
6-5. 調整器質量对于調整過程的影响	139
6-6. 調整器中干摩擦对于直接調整過程的影响	143
6-7. 机器的自動調整性質对于調整過程的影响	149
<b>第七章 間接調整动力學</b>	<b>154</b>
7-1. 間接作用調整器的方程式	154
7-2. 繼動器方程式	159
7-3. 帶有节流滑閥的彈簧繼動器的方程式	169
7-4. 开关和机器的自動調整性質对于調整穩定性的影响	172
7-5. 調整器質量对于間接調整穩定性的影响	174

7-6.	几个串联接合繼动器的調整系統的稳定性	181
7-7.	被調整参数的动力猝动和減縮率	186
7-8.	繼动器定速时的調整過程	192
7-9.	質量很小的調整器內摩擦力对于間接調整過程的影响	196
7-10.	鍊鏈間隙、正搭接和滑閥摩擦对于調整過程的影响	208
7-11.	調整延迟对于稳定性的影响	211
<b>第八章</b>	<b>平稳复原調整，按生产和按負荷調整</b>	<b>213</b>
8-1.	平稳复原調整动力學	213
8-2.	平面离心式調整器的动力學	218
8-3.	具有生产的补充冲量的間接調整	224
8-4.	具有負荷的补充冲量的間接調整	230

## 緒論

本書的目的是研究机器自动調整的原理，特別是汽輪机和燃气輪机的調整。

机器的力場由下列各力組成：(1)用以產生有效功和克服全部有害阻力的主动力(例如作用在汽机輪叶片上的蒸汽和燃气压力)；(2)預定用机器克服的有用阻力(如被帶動的發电机，壓縮機等的阻力)；(3)消耗功的有害阻力，克服這種阻力不是机器的直接任務，同時由於物体的物理性質，此種阻力是不能消除的(如摩擦力)；(4)机器工作平衡時不發生作用的力，因為這些力依次地有時完成正功，有時完成負功(如机器各部分的重力，彈簧力，往復運動部分的慣性力等等)。

如果机器的轉子以指定的速度旋轉，並且它的力場处在平衡狀態，則這就是机器的穩定運動，也就是規定的工作方式。一部机器應當如此設計，使它能在人所需要的任何工作方式下運行。

在工質的參數為一定時，汽輪机內的主动力，依轉子的旋轉速度而定。為了示例，在圖1上繪出汽閥在一定位置時汽輪机的特性曲線(曲線1)，以及在電力網阻力為一定的情況下發电机阻力矩 $M_o$ 的變化與轉速的關係曲線(曲線2)。圖中縱座標為轉矩 $M$ ，橫座標為旋轉角速度 $\omega$ 。在這兩條特性曲線的交點 $a$ 處

$$M = M_o = M_0,$$

而角速度 $\omega_0$ 與機組的穩定運動相對應。

如果汽閥的開度或蒸汽的參數起了變化，則特性曲線1即移至另一位置(曲線3)，這樣穩定運動就會在另一個角速度下出現。又如用戶改變電力網中的電阻，角速度也會發生變化，這就使發电机的特性曲線2的位置發生變動(曲線4)。這樣，在蒸汽參數和汽閥位置為一定時，某一旋轉速度就與電力網中每一電阻相當，而所有可能的工作狀況都位在曲線1上，因而在這種情況下，這條曲線就是整個機組的靜

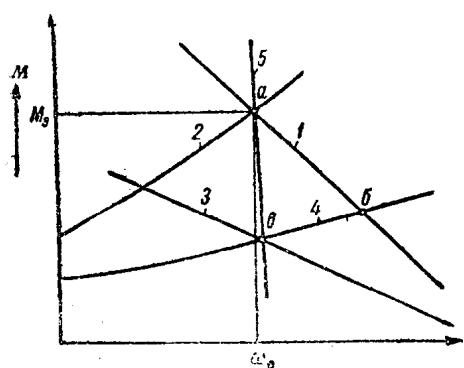


圖 1 汽輪机和發电机的特性曲綫

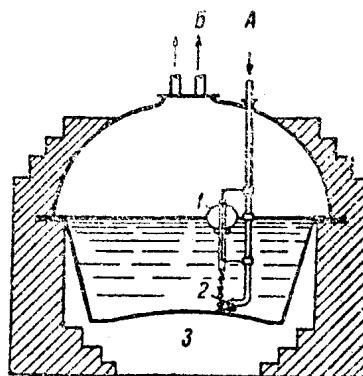


圖 2 И. И. Ползунов's 水平調整器的簡圖

A—給水管; B—蒸汽支管;

1—浮子; 2—閥門; 3—火爐。

力特性綫。这里可看出用戶所用電量的變化雖不大，但也引起旋轉速度激烈的变化，从而所得到的供电品質完全不能滿意。例如在圖 1 上，当汽輪机的汽閥位置不变时，負荷从 100% (点 a)变到 75% (点 b)，相当于增加旋轉速度約 60%。这种情况，不論从運轉目的來說，或是从机器强度來說都是不允許的。

由于上述理由，自然就要求这样来控制机器，使轉子的旋轉速度在一定範圍之內变化。为此，抵抗力变化多少，即發电机特性曲綫轉移多少，汽輪机的特性曲綫也应按比例轉移多少——在本例中是依靠变化蒸汽的消耗量和变化在噴管前的蒸汽参数，这就要借調動汽輪机的工質分配機構來达到。这时随着电力網阻力降低(曲綫 4)，蒸汽消耗量也随着相应地降低(曲綫 3)，因此，这两个特性曲綫的交点 c，只相当于旋轉速度稍有增加(当負荷变化 25% 时增量約为 1%)。当汽輪机和發电机的特性同时变化时，机器所有可能的稳定工作情况，都由曲綫 5 上的各点所决定。这样，借助于分配機構，使主動力与阻力相适应，是控制机器方法之一，用这方法可得到所希望的靜力特性直綫。

在力学尚未得到充分發展的时候，以及直到今天在某些机器內，由于机器过分复杂，因而恢复机器中被破坏的力場平衡，是用人工来

實現的。但是，从机器动作可靠性的观点，以及从机器所得到的能量的性质和价值的观点来看，对机器所提出的要求，促使我們承認好机器最主要的性质之一，就是能够自动地用調整器来調整。

早在 1765 年，И. И. 波尔宗諾夫就在蒸汽动力设备中采用了自動調整。这个任务就是根据机器所消耗的蒸汽量来补充一定数量的水进入鍋爐，以保持物質的平衡。И. И. 波尔宗諾夫用保持鍋爐水鼓內的水在一定的水平的方法来解决这个问题(圖 2)。因此，在波尔諾夫的方案中，被調整的参数是水鼓中水平面的高度。随水平高度的变化，用作控制机构的浮子便变更其位置，并借浮子之助来改变給水閥的开启程度。这样的調整方案在原理上已应用到近代发动机中来，調整速度、压力和其他参数。用来調整机器的自动控制机构 称为調整器。

破坏机器力場的原因，也就是有用阻力本身变化的力，可直接用来作为带动調整器并改变其形狀的冲量。但是发动机制造家通常按別种方式来进行，即在机器力場破坏时，讓轉子稍稍改变其速度。这个速度的改变也就用作冲量，使速度調整器發生作用。速度調整器則根据旋轉角度速度的大小来改变自己的形狀，由此机器的分配機構發生移动，因而主动力也發生相应的变化。

从純粹的理論观点来看，速度調整器有他們的缺点，即他們只在机器內力場的破坏已經引起机器轉子速度改变的时候，才發生作用。不过实际上这个缺点并不严重，因为一个設計妥当的調整裝置，必能保持轉子的速度在極其狹小范圍之内。速度調整器的优点是很多的。除在許多情形中，如在發电时，机器轉子的旋轉速度 必須保持一定外，还要注意到机器的强度，因为强度系就一定的 最大速度 来考慮的。所以用以控制机器的自动裝置，不管是哪一种，無論如何都应具有保証規定的旋轉速度的機構，就是应具有速度調整器，而無論由于負荷的冲量或其他因素的冲量，仅可用作补充。在这事可能实现的地方，则速度調整器便自然地負起控制机器的全部責任，从而使自动裝置簡化。

正因为如此，所以速度調整器才这样广泛被采用，以及凡具有自

動調整裝置的機器才都具有這種型式調整器，來作為自動調整機器的機構，或與別種調整器一起來作為控制機器的機構。

許多現代機器（汽輪機，蒸汽機等）不僅產生機械能，而且也是熱力的供給者，這種熱力是從發動機中工作完了的工質放出來的，或者由發動機得來的機械能，在工作機中（直接與發動機連接）轉變為位能（如被壓縮的空氣，在壓力下的水等等）。對於這種產品，消費者提出許多特別要求：如單位時間內一定的消耗量，固定的压力和溫度等等。

為了滿足這些要求，機器都裝有適當的調整裝置，它的作用與速度調整器的作用相似：在一切情況中，由於調整器的形狀與被其調整的參數的大小有關，所以調整器能引起機器力場這樣的变化，使得被調整的參數的數值僅在某一定的範圍內變化。

調整器在執行其任務時，應移動工質或熱量的分配機構。這些機構要移動的話，常常要消耗相當大的功率，而這些功率調整器自己不能發出。在這種情況下，不得不求助於繼動器①。繼動器位在調整器與工質或熱量分配機構中間的傳動機械中。繼動器把來自調整器的全部指示重複表達出來。他們從機軸或從別的來源得到能量，所以他們的功率可能是很大的。

無繼動器幫助的機器自動調整稱為直接調整，而有繼動器幫助的自動調整稱為間接調整。

直接調整的簡圖見圖3。被調整參數的數值變化時，調整器1的形狀依照這參數的變化而變化。 $M$ 點稱為調整器的指示器。運動從 $M$ 點通過槓桿 $Ma6$ 傳到機器的分配機構2，因此被調整參數就適當地變化。調整器和分配機構的最大行程是這樣選定的，使能保證機器在所有指定的情況中，有穩定運動的可能。

間接調整簡圖見圖4。調整器1移動繼動器的分配機構2，則繼動器的活塞3發生運動，從而機器的分配機構4也發生運動。這樣，繼動器就稱為這樣的機械，它由在汽缸中運動的活塞以及和活塞聯繫

① 在文獻中繼動器常稱為伺服機。

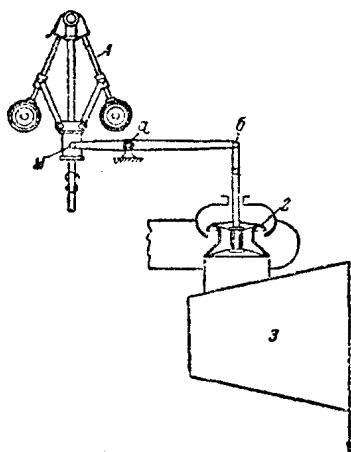


圖 3 直接調整簡圖  
的滑閥所組成。

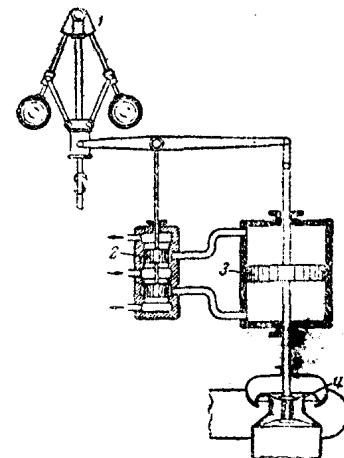


圖 4 間接調整簡圖

控制機構(調整器)、傳動機械與驅動器及機器分配機構(汽閥、活門等)一起構成調整系統，其餘參加運動的機械裝置原件則組成被調整系統。

當研究各種調整系統時，必須解決好些問題，現在讓我們來作簡略的討論。

機器自動調整的第一個基本任務，就是保證發動機能在計劃所規定的一切情況下工作，換言之，在於建立消費者所需要的动力裝置的靜力特性。研究這個問題的部分稱為調整靜力學。

根據動量力矩①的理論[文獻 41]，系統總動量力矩對轉子軸綫的時間導數，等於各外力對該軸綫的總力矩，即

$$\frac{d}{dt}(I\omega) = M - M_c.$$

式中  $I$ ——轉子的轉動慣量；

$M$ ——主動力力矩；

$M_c$ ——阻力力矩。

① 即角動量。——譯者

因为阻力力矩在机器工作过程中經常变动，所以力場平衡受到破坏，而机器的运动部分則按照上式或者加速或者減速。这样，調整系統与机器有动力上的关系。当机器从这个方式过渡到另一种方式时，这个关系就决定調整過程。

第二个基本任务是建立調整系統。以便当机器由一种工作方式变化到另一种方式时，調整系統能保証机器运动的稳定性和令人滿意的調整過程。用来解决这个問題的部分称为調整动力学。

我們來研究圖 3 所示的具有調整系統的机器运动。作用于机器的主动力和諸阻力間彼此沒有关系，因为阻力可能是由能量的消費者隨意变更，可是消費者对于主动力并沒有任何直接影响。所以在机器运转过程中，当阻力發生任何变化时，机器內力場的平衡即受到破坏，并且机器的旋轉机件就得到加速或減速。調整系統的任务就是把机器引到力場开始平衡和將具有經常稳定的运动的第二个方式。从这个情况轉到第二个情况的过程中，振动式的运动可能隨之發生。研究这个振动式的运动是調整动力学最重要的任务。

在選擇任何一个調整原理方案来研究时，首先必須解决下面这个問題，即当力場破坏时發生的振动将是阻尼振动呢抑是增長振动。經常导致增長振动的調整系統不适合用来調整机器。所以当研究調整动力学时，第一步必須把适用于机器調整或不适用于机器調整的方案分別开来，以及把保証阻尼振动的調整方案的設計原理拟定下来。我們解决这些問題时，要遵循 I. A. 威施聶格拉特斯基教授 的理論；他在 1877 年把这理論解說得非常明白和全面[文献 14]。換句話說，我們用研究調整的穩定性的方法来解决这些問題。

如果以很小的初偏差和很小的速度加于調整系統，使其离开平衡位置，而这个系統在其隨后的运动中离开所研究的平衡位置是非常小的話，則我們称此調整系統为稳定的 [文献 41]。不滿足这个条件的調整系統称为不稳定的。

研究調整的穩定性的目的，是要对任何原理上的調整方案給以質量上的評价，也就是确定当机器的力場受到任何破坏时，这調整系統是否發生正确的作用，以及指出改进这調整方案的总方向。

現在假定所設計的調整方案能滿足靜力学的要求和穩定性的條件。但是能滿足這些條件的方案可能很多。重要的是從許多穩定的方案中選擇最簡單和最適宜的方案。對於許多動力裝置來說，當機器從一個工作情況轉到另一個工作情況時經常發生振動。知道振動的振幅、減縮率和週期也是重要的事。為了解決這些問題，對於機器工作情況變動時的調整過程，就要求作數量上的研究。這些問題是用運動方程式的積分來解決的。

只有在徹底研究調整過程之後，在分析工作的可靠性之後和對所選擇的整個方案及其一切原件作了詳細的經濟論証之後，才可推薦這個調整系統作為調整某種機器之用。

一般汽輪機，除裝有上述調整系統的機構外，還裝有自動的保護設備，其目的是預防事故。這些事故是與汽輪機在工作中的各種反常現象有關（如轉子轉速或工質溫度提高到不可容許的程度，機軸位移等）。

當用數學來研究任何實際系統的物理現象時，總是不得不用某簡圖來代替，而以實際系統的基本特性賦予該簡圖。為了研究這一機構的主要特性，不應該對研究對調整機構的動作仅有輕微影響的各種次等現象，以免把問題的研究複雜化。注意這些小因素，只有蒙蔽了機構工作的真面目，並難于得到具有重要意義的正確結論。所以研究調整過程時，應專心致志於研究其主要特性，而次要現象的影響只應當分別加以研究。

為了把影響調整過程的重要因素分別出來，必須深入了解被調整機器的工作過程，和那些摆在機器製造家面前的實際問題。所以機器調整問題和控制理論應當一起研究。只有在這個條件之下，研究者才可指望成功。

# 第一篇 調整靜力学

## 第一章 調整器

### 1-1. 离心式調整器

离心式調整器按主要部分(重錘和重錘的傳动機構)是在通过調整器旋轉軸的平面內移动或是在垂直于此軸的平面內移动，而分为錐形調整器和平面或軸裝調整器兩种。在汽輪机制造工業上，主要采用錐形調整器。

离心式調整器的簡圖見圖5。調整器的主軸，常借蜗桿或齒輪由汽輪机軸帶动旋轉。掛在桿A上的重錘就和主軸一起被帶动旋轉。重錘和桿一起可繞A点在通过主軸的平面內轉動。轉動时，重錘借桿之助沿主軸移动套筒M。

当調整器旋轉时，在离心力的作用下，重錘力求离开轉軸，但是

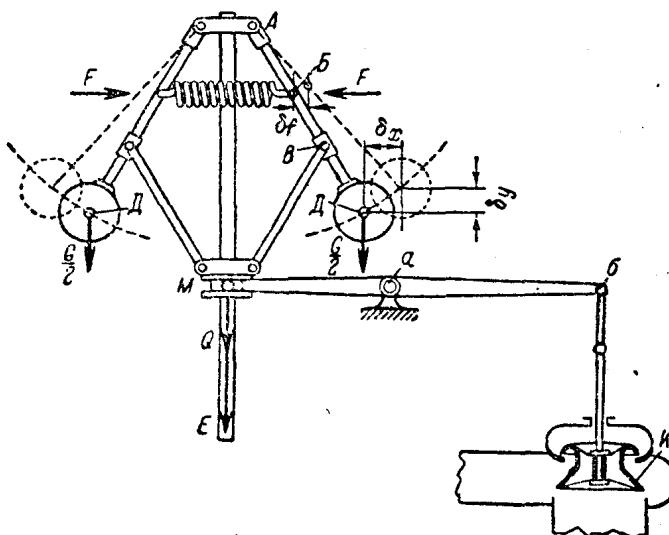


圖 5 离心式調整器簡圖