

高等学校教学用书

# 牽引电动机

下册

A. E. 阿列克謝耶夫著

高等教育出版社

牽引電動機  
下冊

A. E. 阿列克謝耶夫著  
姚哲明譯

本書是根据苏联国立铁道运输出版社 (Государственное транспортное железнодорожное издательство) 出版的斯大林奖金获得者、技术科学博士阿列克謝耶夫 (A. E. Алексеев) 教授所著“牵引电动机”(Тяговые электродвигатели) 1951年版譯出的。原書經苏联高等教育部审定为铁道运输学院“电气运输”專業的教学参考書。

書中詳細地叙述了直流和交流牵引电动机的構造元件,理論及計算的主要問題;闡明了設計的方法;并援引了电动机的电、机械及热計算的实例。

本書中譯本分上、下兩冊出版。上冊包括緒論和第一至第三章。在緒論中,首先叙述了苏联牵引电动机制造業的簡史,之后,对于牵引电动机在各种不同运输条件下的应用范围加以評述,并將由电动机到动輪对的主要傳动形式以及牵引电动机的主要構造形式加以分类。在第一和第二章中研究直流和交流牵引电动机的性能。第三章講述各种不同电流的牵引电动机的構造。下冊包括第四至第七章。第四章講述牵引电动机的冷却問題。第五章講述直流牽引电动机的設計。第六章列举了直流牽引电动机的計算示例。第七章講述單相串激牽引电动机的設計。

本書由唐山鐵道学院姚晉明同志譯出。

## 牽引電動機

下冊

A. E. 阿列克謝耶夫著

姚晉明譯

高等教育出版社出版 北京琉璃廠170号

(北京市書刊出版業營業許可證出字第054号)

上海大東集成聯合印刷廠印刷 新華書店總經售

統一書號 15010·537 |开本 787×1092 1/16 |印張 11 7/8 |字數 258,000 |印數 1—1,100  
1957年10月第1版 1957年10月上海第1次印刷 定價(10) 1.50

# 下册 目录

<b>第四章 牵引电动机的通风与发热</b>	.....	247
I. 牵引电动机的通风装置	.....	247
§ 90. 通风对于冷却的意义	.....	247
§ 91. 通风的主要型式	.....	248
§ 92. 通风器装在整流子的对边	.....	251
§ 93. 通风器装在整流子边	.....	256
§ 94. 用独立通风之电动机	.....	259
II. 牵引电动机之通风计算	.....	265
§ 95. 选择通风方式的总则	.....	265
§ 96. 空气导管之空气动力阻力	.....	267
§ 97. 压力头之计算法	.....	274
§ 98. 装入通风器之近似计算法	.....	276
§ 99. 自通风时之普遍关系	.....	281
III. 热计算之基础	.....	281
§ 100. 基本定义	.....	281
§ 101. 沿绝缘厚度之温度降	.....	283
§ 102. 表面散热	.....	284
§ 103. 有通风的物体的散热	.....	288
§ 104. 空气加热系数	.....	289
IV. 热计算之方法	.....	292
§ 105. 均匀物体发热和冷却之基本方程式	.....	292
§ 106. 热时间常数	.....	294
§ 107. 物体发热的一般情况	.....	296
§ 108. 发热曲线和冷却曲线之性质	.....	298
§ 109. 热路之概念	.....	301
§ 110. 稳定状态之计算	.....	303
§ 111. 小时状态下电枢绕组之温升	.....	307
<b>第五章 直流牵引电动机之设计</b>	.....	311
I. 主要计算尺寸之确定	.....	311
§ 112. 基本方程式	.....	311
§ 113. 齿轮传动之传动比之确定	.....	317
§ 114. 电枢主要尺寸之确定	.....	322
II. 电枢之电计算	.....	325
§ 115. 电枢有效层之计算	.....	325
§ 116. 槽数及极弧之选择	.....	327
§ 117. 槽之尺寸及电枢导体截面之确定	.....	329
§ 118. 电枢绕组之参数	.....	332
§ 119. 整流子及电刷之计算	.....	333
§ 120. 空隙之选择	.....	334
III. 整流计算	.....	336
§ 121. 最简单的情况	.....	336
§ 122. 绕组元件之自感量及互感量	.....	339

§ 123. 一般情况下的整流帶 .....	344
§ 124. 直接整流时所需的整流磁场形状 .....	348
§ 125. 实际的情况 .....	350
<b>IV. 磁路及特性 .....</b>	<b>354</b>
§ 126. 磁导体之截面 .....	354
§ 127. 主极线圈之计算 .....	357
§ 128. 附加极线圈之计算 .....	364
§ 129. 损耗计算 .....	366
§ 130. 牵引电动机之特性 .....	369
<b>第六章 直流牵引电动机计算示例 .....</b>	<b>372</b>
I. 电动机之电计算 .....	372
§ 131. 任务 .....	372
§ 132. 传动比之确定 .....	372
§ 133. 电枢主要尺寸之确定 .....	373
§ 134. 电枢有效层之计算 .....	374
§ 135. 槽数, 极弧 .....	375
§ 136. 槽之尺寸及电枢导体之截面 .....	376
§ 137. 电枢绕组之参数 .....	378
§ 138. 整流子及电刷之计算 .....	379
§ 139. 空隙( $\delta$ )之选择 .....	380
§ 140. 整流计算 .....	380
§ 141. 磁导体之截面 .....	382
§ 142. 主极线圈之计算 .....	384
§ 143. 附加极线圈之计算 .....	387
§ 144. 电动机内损耗之计算 .....	388
§ 145. 特性之绘制 .....	391
II. 电动机之通风计算及热计算 .....	393
§ 146. 通风计算 .....	393
§ 147. 稳定状态之热阻 .....	396
§ 148. 持续功率之确定 .....	398
§ 149. 小时状态下电枢绕组之温升 .....	400
<b>第七章 单相串激牵引电动机之设计 .....</b>	<b>402</b>
§ 150. 总论 .....	402
§ 151. 每极对之功率 .....	403
§ 152. 电枢主要尺寸之确定 .....	408
§ 153. 电枢绕组之计算 .....	406
§ 154. 补偿绕组之计算 .....	411
§ 155. 整流计算 .....	413
§ 156. 电枢绕组之自感量 .....	416
§ 157. 激磁绕组计算 .....	418
§ 158. 自感量之计算 .....	421
§ 159. 分路电阻之确定 .....	423
§ 160. 损耗之计算 .....	424
§ 161. 效率和功率因数 .....	425
<b>附录 .....</b>	<b>427</b>
<b>书中所用主要符号表 .....</b>	<b>430</b>

## 第四章 牽引电动机的通風与發熱

### I. 牽引电动机的通風裝置

#### § 90. 通風对于冷却的意义

由于牽引电动机的結構紧凑，因此，怎样把运转时电动机內所产生的热能排除出去，就成为特別严重的問題。

电动机冷却的强度，以及如何实现冷却的方法，是主要的因素，它們不仅影响到牽引电动机部件的構造，而且还影响到电动机有效材料的消耗量。現在几乎所有的牽引电动机通常都用空气吹入来冷却，亦即做成通風式的。

完全封闭式(沒有外界空气通入)的牽引电动机仅用于矿山电力机車中。

在有通風的直流电动机中，还可以或多或少地采用普通电机制造所用的冷却装置；而在單相电动机中，因为其結構更为紧凑，就必需采用与普通冷却系統很不相同的系統。

問題的复杂化还在于：牽引电动机是以变化的速率旋轉着，并需要改变它的轉向，而且要在其中引入通風道或通風管在許多情况下是非常困难的。

此外，在許多情况下要預先使空气清除掉灰塵和雪，这样在电动机的通風計算时还必需考慮到这些因素：在輔助空气道及淨潔空气的裝置內損失了一些通風器的压力头。

通風对于电动机所發揮的持續功率的影响是非常大的。例如，完全封闭的电車式电动机的持续功率为其小时功率的 25—35% 左右。而采用了通風，持续功率可能提高到兩倍甚或更大。

誠然，采用了通風对小时功率的影响是不大的。对于容量不大轉速在 600 轉/分以下的电动机，为了通風需要而进行構造上的改造以后（例如在电樞芯內裝設通風道），电动机的小时容量与封闭式电动机的容量相比較甚至要降低一些。此可从曲線 I 及 II (圖 4,1) 看到，这些曲線由試驗方法求得，表示同一型式的电車电动机在不同的持续运转時間下采用封闭式構造和采用通風时功率之关系。

当电动机在長久時間下持续运转时，通風的影响特別重要。

上面說过，在断續的負載下运转是牽引电动机的正常运转情况。这种断續負載的性質为：起始时电动机在大电流及逐渐提高的轉速下运转——起

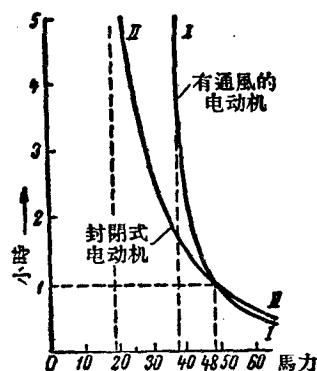


圖 4,1. 通風对于电車电动机  
功率之影响圖。

动时期；然后电流显著地下降，而速率仍繼續上增；最后，电动机在沒有电流下运转——惰行时期；到区间的终点时，电动机就停止运转。所以，在每一区间，在起动时电动机将高度的發热，而在以后的运转时间内，特別是惰行时期，电动机在起动时期所儲藏的热就被發散出去——被空气帶走。电动机在惰行时期及以后的停車时期內冷却得愈好，则它將更好地准备着在下一区间重复同样的热周期。由此可見，为了冷却电动机，应力求最合理地利用当电动机内損耗产生得小的一段时间，以及电动机不轉的一段时间。

显然的，在封闭式电动机中，散热——冷却——的能力在低的电樞轉速下及高轉速下几乎是相同的。誠然，在高速时还是要稍微高些，因为此时机座的外表面將比低速时的鼓風作用較好。但是，封闭式电动机内部的各部分、电樞及綫圈之冷却畢竟是非常困难的，即使机座的冷却較好，对于它們仅有極小的影响。

如裝了通風器，驅动空气使沿着电机內面各部分流通（自通風式电动机），这样，电动机的冷却就大大地改善。在自通風电动机中，通过电机的空气量正比于轉速；所以，电樞的轉速愈高，则电动机内部各部分之冷却愈好。在停車时，通風器不起作用，这样就不能有效地利用停車时期来进行冷却。在某些情况下，如由独立的通風机（有它自己專用的傳动电动机）將空气驅入牽引电动机，则通过牽引电动机的空气量与其电樞是否旋轉無关。所以，用了这种通風（称为独立通風），电动机在停車时也能冷却。因此，独立通風的冷却作用是最強的。采用了后者，不仅是电动机的持續容量，还有它的小时容量，都可以較显著地提高（5—10%）。

不論是自通風或是独立通風，电动机应保持封闭式的構造，这是由于它在線路上的运转条件所决定，关于这方面已在第一章內詳細叙述过；所以，在实现通風时，就不應該破坏这个要求。

通風作用的强度，是用电动机持续功率对其小时功率之百分数来判定的。持续功率对小时功率之比，称为电机之通風系数。

通常在拟制牽引电动机的技术任务中，其小时容量是較为严格地固定了的，因此电动机的电計算也根据其小时容量来进行。持续容量的大小，在很大的程度上是由所用的通風型式来决定。应根据限界及構造的条件，尽可能的將持续容量提高。換言之，牽引电动机在構造上要尽可能的使通風的有效性为最大，然后从計算，或者有时从实验来确定用了这种通風型式电动机所可能有的持续容量。对于現代的高速牽引电动机（小时容量时为 1500—1800 轉/分）來說，这种設計的步驟稍为有些改变。在这类电动机中，为了降低通風损失，并不將多余的空气量通入电机，在拟制通風器时，要确定其最合适的直徑。

### § 91 通風的主要型式

由于通風方法的不同，牽引电动机有兩种主要型式：（1）用自通風的封闭式电动机；（2）用独立通風的封闭式电动机。

在第一种情况下，用裝在电动机軸上、通常在电动机内部的通風器使空气通过电动机。

在第二种情况下，用电动机外面的特备通风机来驱动空气，此通风机有独立的传动，与牵引电动机不相关。

自通风的电动机用于城市牵引（电车，无轨电车，公共电车）、或地下铁道及城郊铁道的摩托车辆很合适。

用独立通风机的电动机主要是用于干线牵引，即用于电力机车的牵引中。在牵引电动机构造的实践中，不论是用第一种或是用第二种通风方式，在通风系统的装置方面都有几种不同的解决方案。例如，自通风电动机所装的通风器，可以放在整流子的对边或是放在整流子边。用独立通风机的电动机，有各种使空气通过电动机的方案，时常还采用了装入的通风器。

以下仅对那些至今还有实际价值的通风系统进行详细研究。在这里，对于自通风的电动机，将仅研究通风器装在电机内部的情况：通风器装在电枢轴上，故与电枢有相同的转速。还有一些电动机的构造，其中通风器装在电动机的轴上，但突出在轴承端盖之外。这种构造之一见图 4, 2, a，其中通风器 1 固定在轴端 2 上，并在电动机外装在前轴承侧。通风器体之侧壁 3 和 4 同时也是制动块的摩擦表面。其制动垫 5 及 6 围绕着通风器。于是，通风器使空气流过电动机，而此空气也冷却摩擦表面。这种构造解决了两个问题：电动机的冷却及制动摩擦表面的冷却。后者也是重要的，因为，如所周知，当摩擦表面的温度升高时，制动块的摩擦力矩就下降。在另一种这样的构造中（图 4, 2, b），通风器在高于电动机电枢的转速下运转，为此，通风器与轴间的联接是用齿轮来实现的。用内啮合的齿轮 1 装在电动机轴上，而齿轮 2 装在顶盖 3 的突出部分上，顶盖 3 支承了通风器 4。这种构造曾专利过，但大家都知道，并没有实际采用。

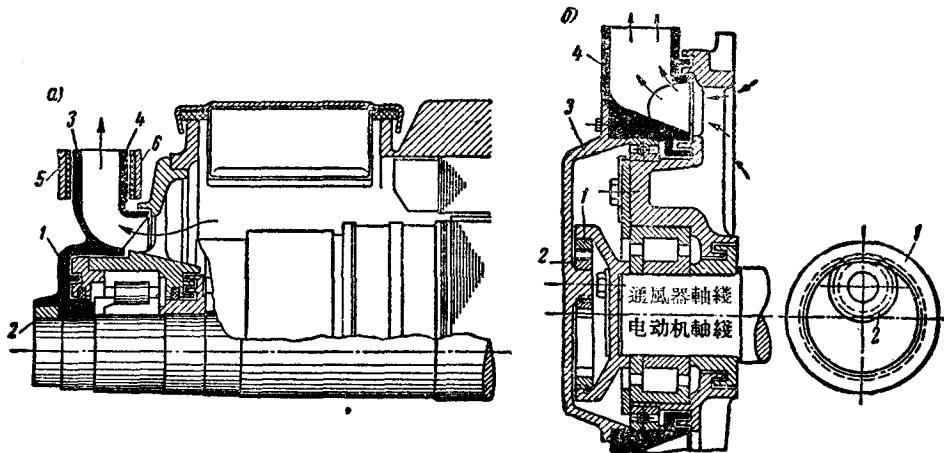


图 4,2. 突出在轴承端盖以外的通风器。

由牵引电动机上通风器冷却的制动块的总的布置表示在图 4, 3 上。此电动机的制动鼓 2 仅有外部冷却。

由于通風器(不論是裝入的或独立的)对于电动机位置的不同,通風可分为排出式、压入式和复合式。

用排出式通風时,通風器裝在空气从电动机出口处。用这类通風时,电动机内部之压力較大气压力低一些。

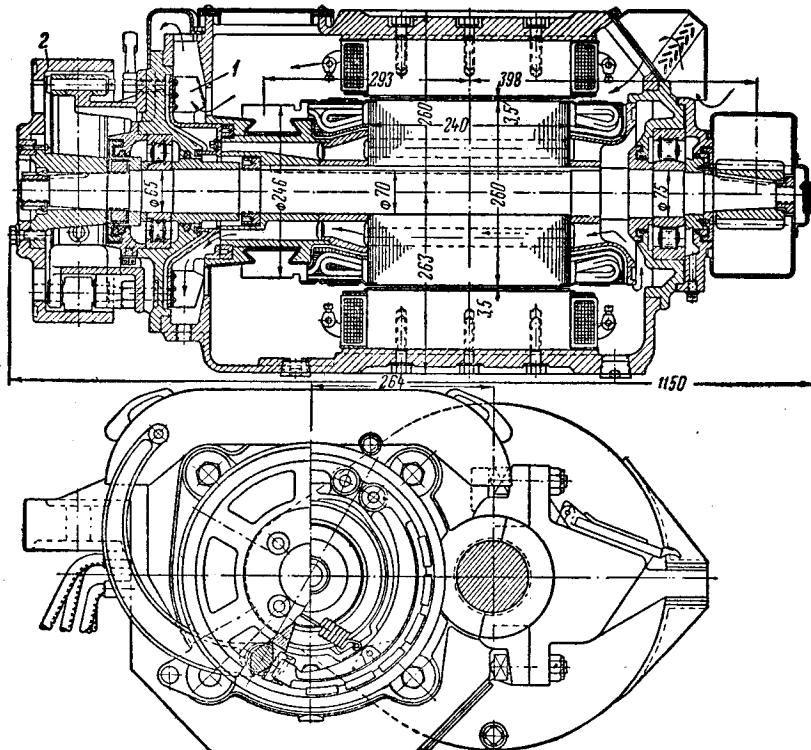


圖 4,3. 裝有制動塊、小時容量為 34 千瓦的電車電動機。

用压入式通風时,通風器裝在空气进入电动机的入口处。通風器將取入的空气,在高于大气压力的某一压力下压入电动机内。所以,在电动机中的压力要比大气压力高些。

因为通風器工作时并不是沒有能量損耗的,于是当空气通过通風器时,它的温度就有些升高,因此,用压入式通風时,接近电动机發热表面的冷却介質就沒有排出式通風时的有效。在此情况下,进入电机之空气是与周围介質之温度相同的。在通过通風器时,空气加热达 $3-5^{\circ}\text{C}$ 。注意,在牽引电动机中,空气加热这么一个数值是不重要的。

复合式通風是排出式通風与压入式通風之組合。

电力机車和摩托車輛內之輔助电机时常是做成完全封閉的,其外表面由通風器 1 来的空气流进行鼓風,通風器 1 則裝在軸之突出端上(圖 4,4)。通風器之箱罩 2 作为空气流导向之用。

通風方式由通風器裝的位置及电机內空气流通所擇之路徑而定。

自通風时,通風器可以裝在整流子的对边,或裝在整流子边。此时,通風可以做成排出

式的或压入式的。用得最广的通風型式为：

(a) 排出式通風——普通并联式,分組并联式,串联式;

(b) 压入式通風——普通單流式,串联式,串-并联式。

如通風器裝在整流子边,通常采用排出式通風,即采用普通并联式或分組并联式。

独立通風时用下列的構造: 并联式通風,空气由整流子边或整流子的对边输入。

### § 92. 通風器裝在整流子的对边

**排出式通風** 在普通并联式通風(圖 4,5)中,空气通过裝在軸承端盖上的过滤器 1 被吸入电动机内,于是进入电动机内部圍繞整流子的空间,将整流子冲洗,然后再沿着两个平行路徑:一个沿着电樞外面、主極和附加極各綫圈間之空間,另一个沿着电樞内部之通風道。然后空气进入有徑向叶片的單室离心通風器 2,再通过用網柵 4 保护的出孔 3 而向外面流出。

在这种通風型式中,沿着兩平行道空气之分布是这样的: 使得最大部分的空气沿着第一路徑,即电樞之外面流通,仅小部分之空气流过电樞内部之通風道。这种通風型式特別对起动时加强磁场的电动机有利,因为在起动时發热的主極綫圈,将由于加强的鼓風而更好地被冷却。用普通并联式通風时,电动机的持续电流可以是小时电流的 65—70% 左右。

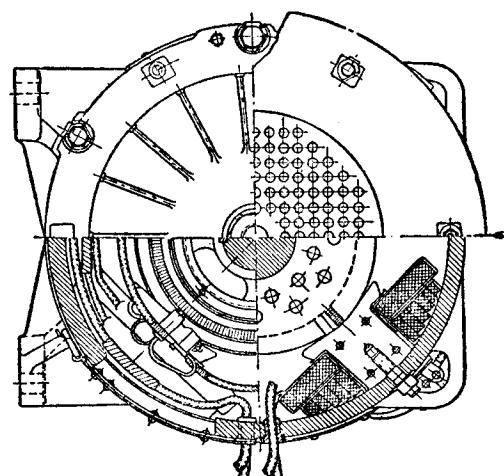
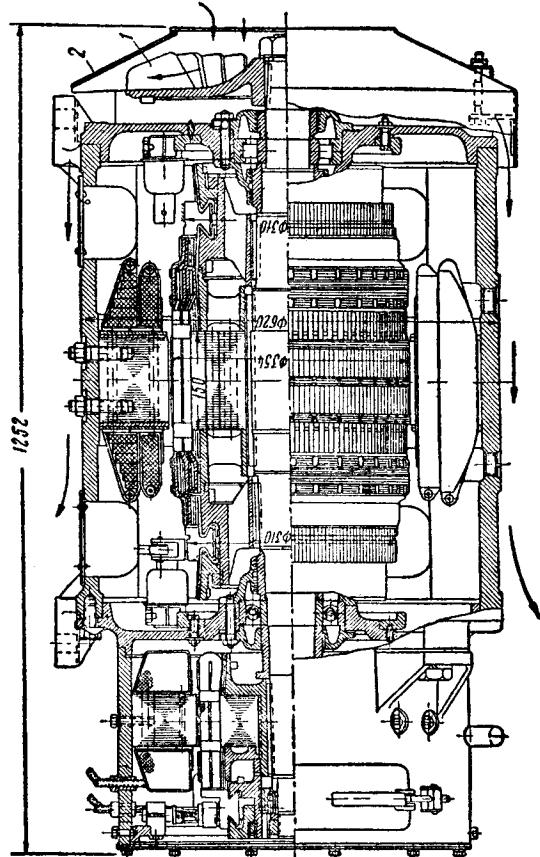


圖 4,4. 用外界鼓風的摩托車輛上的分壓機。

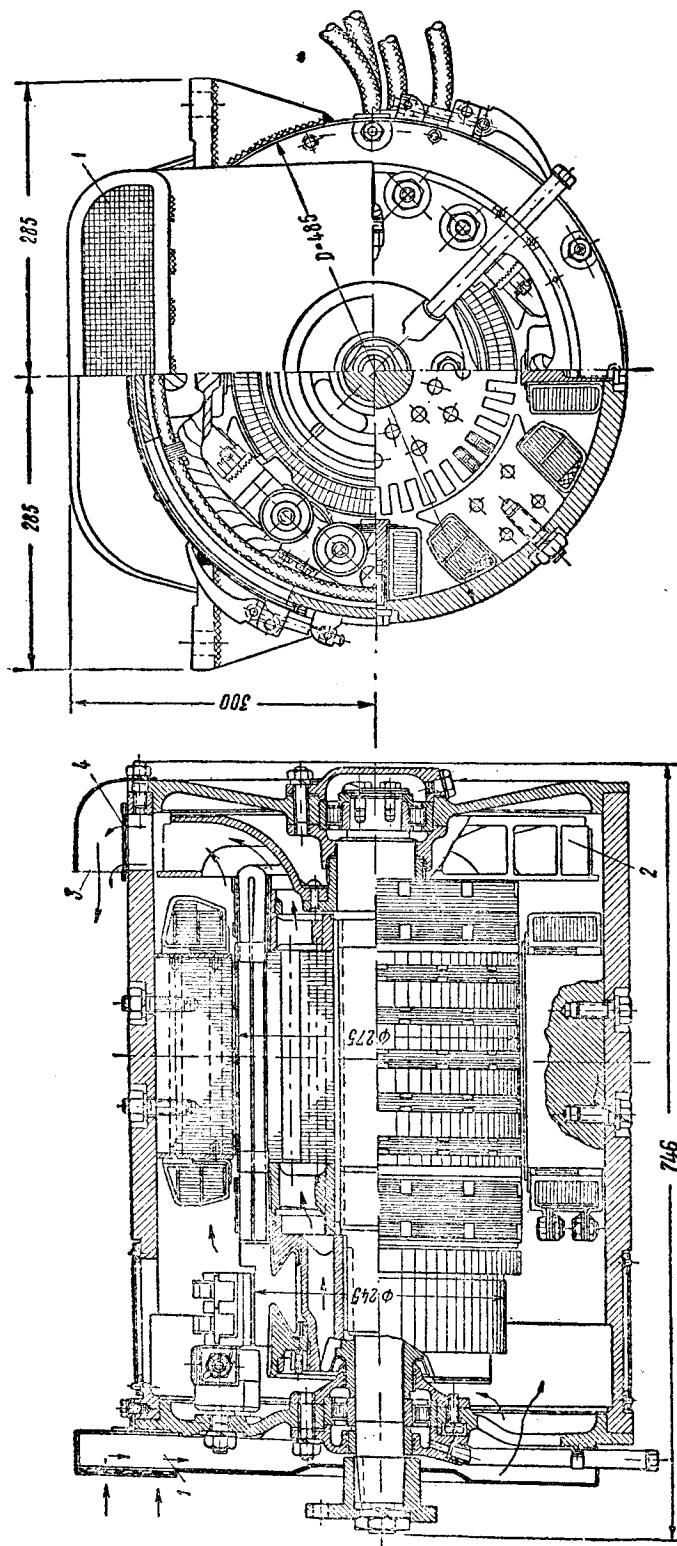


图 4.5. 基洛夫“迪那莫”工厂出品之 ДК-265A 型电车电动机，用普通并联的抽出式通风，此电动机装在苏联高速电车上。

分組并联式通風与上述的通風方式之差別仅在于其中用了兩個分組通風器(圖4,6)。由此，兩平行空气道的每一个都有它自己的、独立的通風器，这样使流入电樞内部的空气量較圖4,5之电动机增加一些。这种通風型式通常用于容量較大之电动机中。

圖4,6之电动机当675轉/分及550伏时之容量为65千瓦；它是“电力”工厂为首都电車設計的容量最大的电动机。此电动机之空气入孔是整流子檢查孔蓋四周之縫隙；其出孔位于机座之后端面，在为此特备的、扩大的机座角隅部分。出孔用網棚保护。

用分組并联式通風时，可以保証电动机的电流約为小时电流的70%，特别是在容量由电樞的發热所决定的情况下。

工作于接触导線电压为3000伏(或更高)下的高压直流电动机中，有理由使兩個空气流各有独立的入口，用間壁將整流子室与極圈間的空間分开。在此情况下用以冷却电樞内部的气流，是經前軸承端盖上、有風窗保护的孔輸入，但此空气不能流入整流子室。用以冲洗極圈和电樞外面的气流，其入口裝在机壳之上部，同时，此空气也不流經整流子及电刷处，而是直接进入綫圈間之空間。由此，就沒有灰塵掉在整流子上及电刷附近，这样使电刷及刷座之磨耗显著地降低。此外，由于間壁是由絕緣材料做成，使得整流子上有閃絡时电弧飞越到扎綫或極

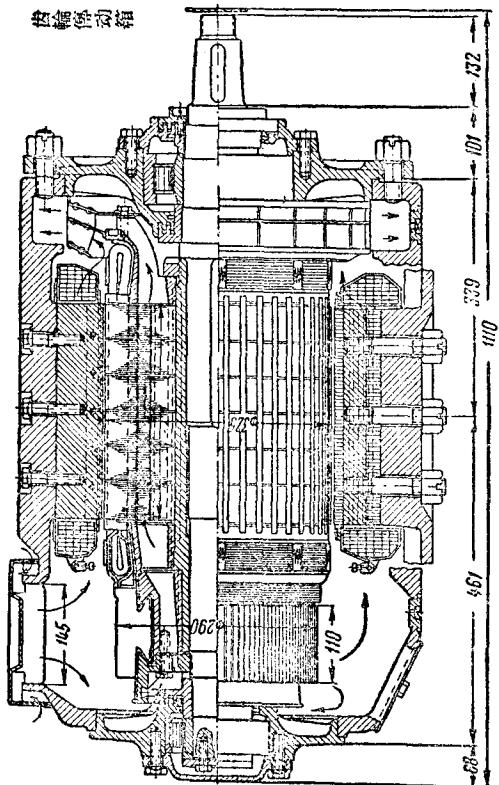
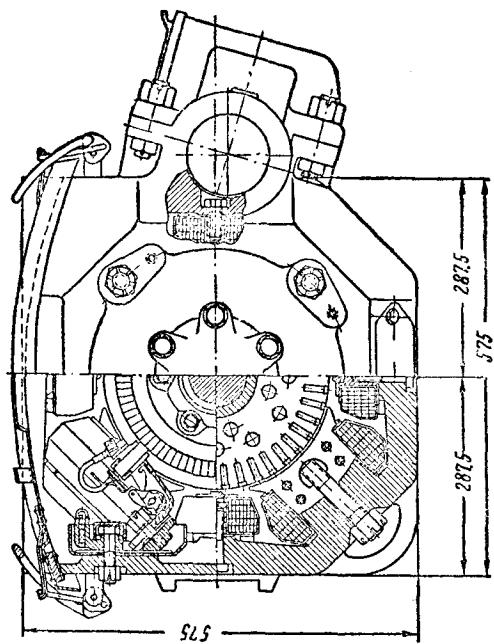


圖4,6. 用分組并联式通風的电动机。

上去就困难了。

串联通風表示在圖 4,7 上：空气在整流子的对边进入电动机，在極圈間之空間流过电樞之外面，冲洗着整流子，然后改变方向，进入整流子套管內的通風道，再通入电樞之通風道，于是由此被通風器吸出，并通过后轴承端盖中之孔排出到外面。用網柵保护的空气的入孔，在机座角隅形成突出的部分。电动机很容易变为全封闭式的，为此，可將入孔用螺旋帽盖上；在齒輪傳动側軸承端蓋中之孔也要閉上。当时曾認為电动机有了这种特点，对电車企業具有重大的意义。在冬季运轉期間，当电机内部有强烈的空气循环时，这种电动机就轉变为封闭式的。

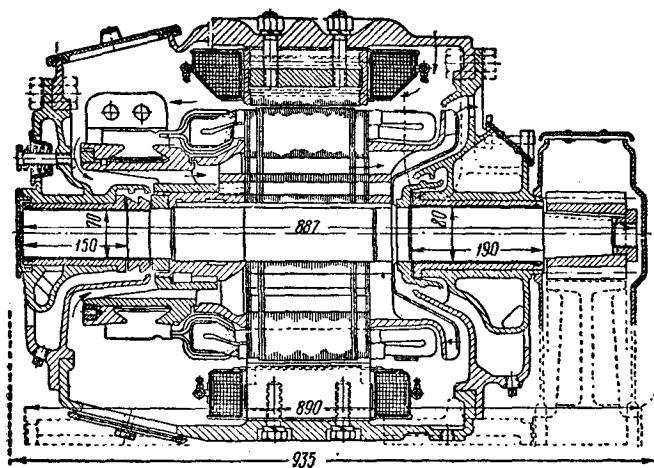


圖 4,7. 用串联式通風的电車电动机，在 605 轉/分及  
电压 600 伏下其小时容量为 42 千瓦。

气在極圈間通过时所形成的比較小的水力阻力相串联，前一阻力是由空气通过整流子及樞芯之内部而形成，而整流子及樞芯之内部因为地位不够，通風道之截面很小。

此外，这种通風系統还有一个主要的缺点：如果整流子蓋沒有盖上，则在很大程度上空气对極圈及电樞外表面之冲洗作用会停止，因为空气將通过整流子檢查孔进入，而不从整流子对边进入。順便說一下，通風器裝在整流子对边时任何裝法都沒有这样的缺点。

目前，在这种有裝入通風器的电动机中串联式通風仅有历史的价值了。

**压入式通風** 在用普通單流式压入通風(圖 4,8)时，通風器使空气由傳动邊被吸入，然

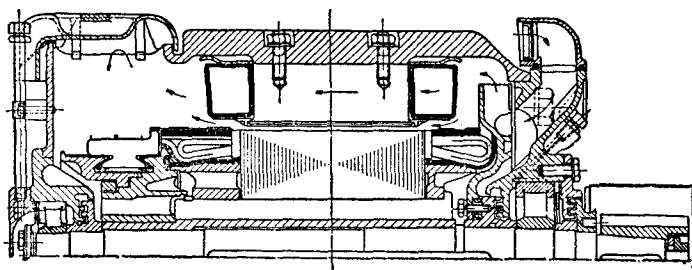


圖 4,8. 用普通單流式压入通風的电动机。

这类通風大約采用到 1922—1925 年，它既用于电車电动机，也用于重任牽引的电动机。在后者，通風器之直徑大于电樞直徑。

但是，这种通風系統較上面所研究的并联通風系統效率要低得多，主要是由于：此时能通过电动机之空气量要少得多，特別是对于容量比較不大的电动机。这种情况是由于：有一个大得多的水力阻力与空

后被压入极圈前面的孔腔内。由此，空气冲洗了电枢的极圈之外表面，进入整流子室，冲洗了整流子，然后通过整流子检查孔盖和机座间之缝隙而流出到大气中去。用这种通风方式时，并不能用通风道从内面来冲洗电枢。由于不能从内部来冷却电枢，使这种通风系统的应用范围仅限于小时容量不超过60千瓦的电动机。这种通风型式的优点为，其噪音较前面所研究的几种通风为小。因此可能是在制作高速的牵引电动机时，采用这种通风型式，因为这种电动机要求无噪音。

串联式压入通风之简图表示在图4,9上。空气从整流子边吸入整流子套管的通风道内，再通入电枢芯的通风道，然后进入通风器，空气被通风器所驱动，朝着整流子的方向通过极圈间之空间，然后从那里流到外面去。电动机前轴承端盖的管1是空气的进入处。旁边靠近整流子的机座前端部分是空气的出口处。将这种通风方式与普通串联式的通风相比较，后者的空气是在相反于整流子的一边吸入和排出的（图4,7）。显然的，如果将两种系统对同一电动机进行试验，则空气之压力降对两种系统是相同的，所以，在两种情况下，将有相同的空气量流过电动机。但是，用串联式压入通风时，可能在电动机内装入较有效之通风器，因为可能使通风器具有大的直径。此外，这类通风与普通串联式通风相比，具有两个重要的运用方面的优点，即：

(1) 电动机中没有真空，所以，不致有灰尘通过检查孔盖之不紧密处而吸入电动机内。对于空气从车厢进来时用网栅的高压电动机，这就非常重要。

(2) 整流子检查孔偶然开启时（整流子盖没有装上），不会在某种程度上破坏通风的作用。

此种通风方式使持续容量为小时容量之70%左右。此时，电动机的通风器不仅要克服电动机内部之压力降，还要克服空气沿着空气通道流通时相当可观的水力阻力。

所研究的这种通风方式可考虑用于小时速率接近800转/分时容量为140—220千瓦的电动机。对于容量较小的电动机，则电枢和整流子通风道之截面将太小，不能使适当的空气量通过。对于大容量的电动机，仅转速较高之电机可以采用这种通风。

串-并联式压力通风（换言之，即复合式通风），主要用于城郊牵引。用了这种通风方式（图4,10），空气用两个独立的气流由电动机之两端面输入电动机。其中一个气流由整流子边进入，通过整流子套管内之通风道和电枢通风道，到通风器中之一室，然后被通风器压入极圈间之空间。装在此处的通风器的第二室（外室），输入第二股空气流，它从外面由电动机的后端面进入。此第二股冷的气流，与第一股的热空气混合在一起，形成了另一股空气流。此外，由于轴承端盖内有滑润油装置，空气进入之入孔就必需朝向轮轴之一边，而由于地位

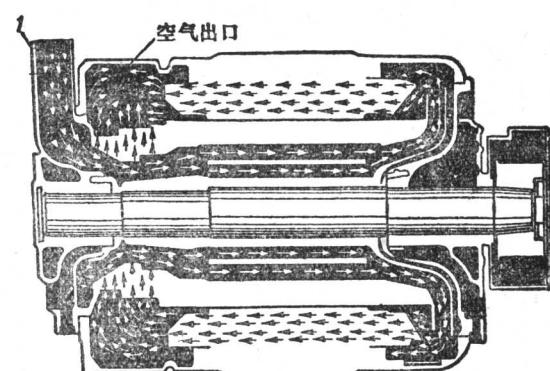


图4,9. 用串联式压入通风的电动机。

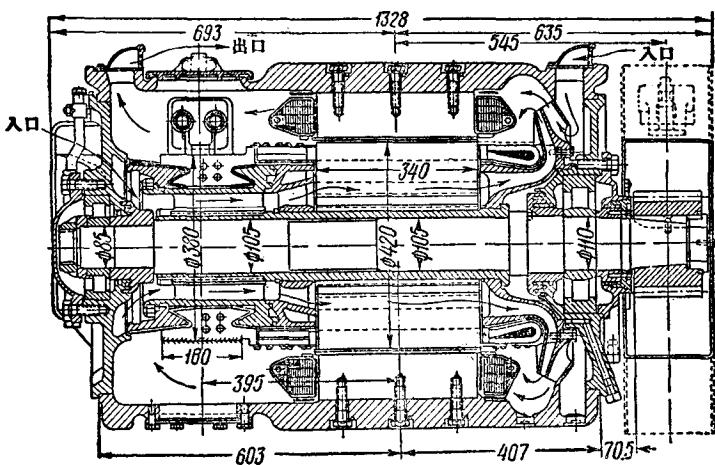


图 4,10. 用串-并联式压入通风的电动机。

的窄狭,有網柵的空气孔面积就不够大。

用这种通風裝置的电动机的工作經驗指出:通过几天的運轉,其入口完全被灰塵所塞住。这种情况,第一是由于入孔之空气速率非常高,这样促使各种物質吸到入孔的網柵上;第二是由于網柵是垂直裝置的。

### § 93. 通風器裝在整流子邊

用这种通風系統时,所用通風器可以是單室的或双室的,此时在第一种情况下为普通并聯式通風,第二种情况下为分組并聯式。

第一个用分組并聯式通風的自通風电动机(圖 4,11)有两个分开的入口,其一用于电樞内部之空气流 A,另一用于冲洗电樞及極圈外表面之气流 B。此电动机之小时容量在 490 轉/分时为 121 千瓦,其持續容量在 670 轉/分时则达 86 千瓦,即等于小时容量之 71%。

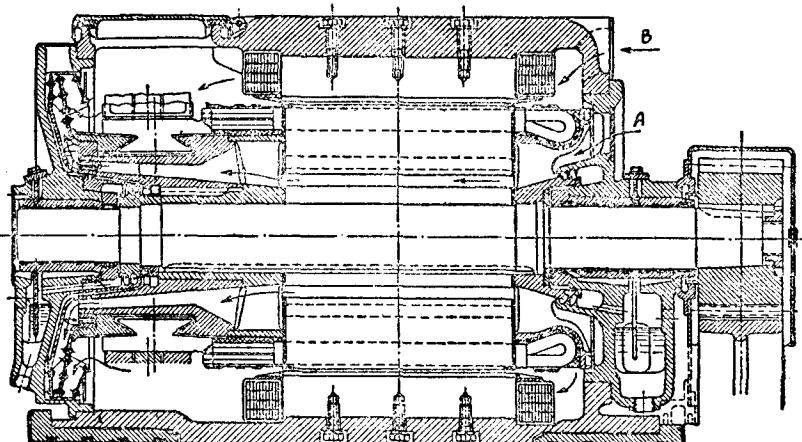


图 4,11. 通風器在整流子邊的自通風电动机。

这类电动机的运行情况表示必需要将通风空气净化,这样就要在空气摄入孔上装过滤器。过滤器 2 的设备及其如何装到电动机上去都表示在图 4,12 上。此电动机在 800 转/分时之小时容量为 90 千瓦;其持续容量在 920 转/分时为 68 千瓦。

电动机(图 4,12)内入孔之面积约等于通风器出口面积之 50%;空气通入电枢通风道之

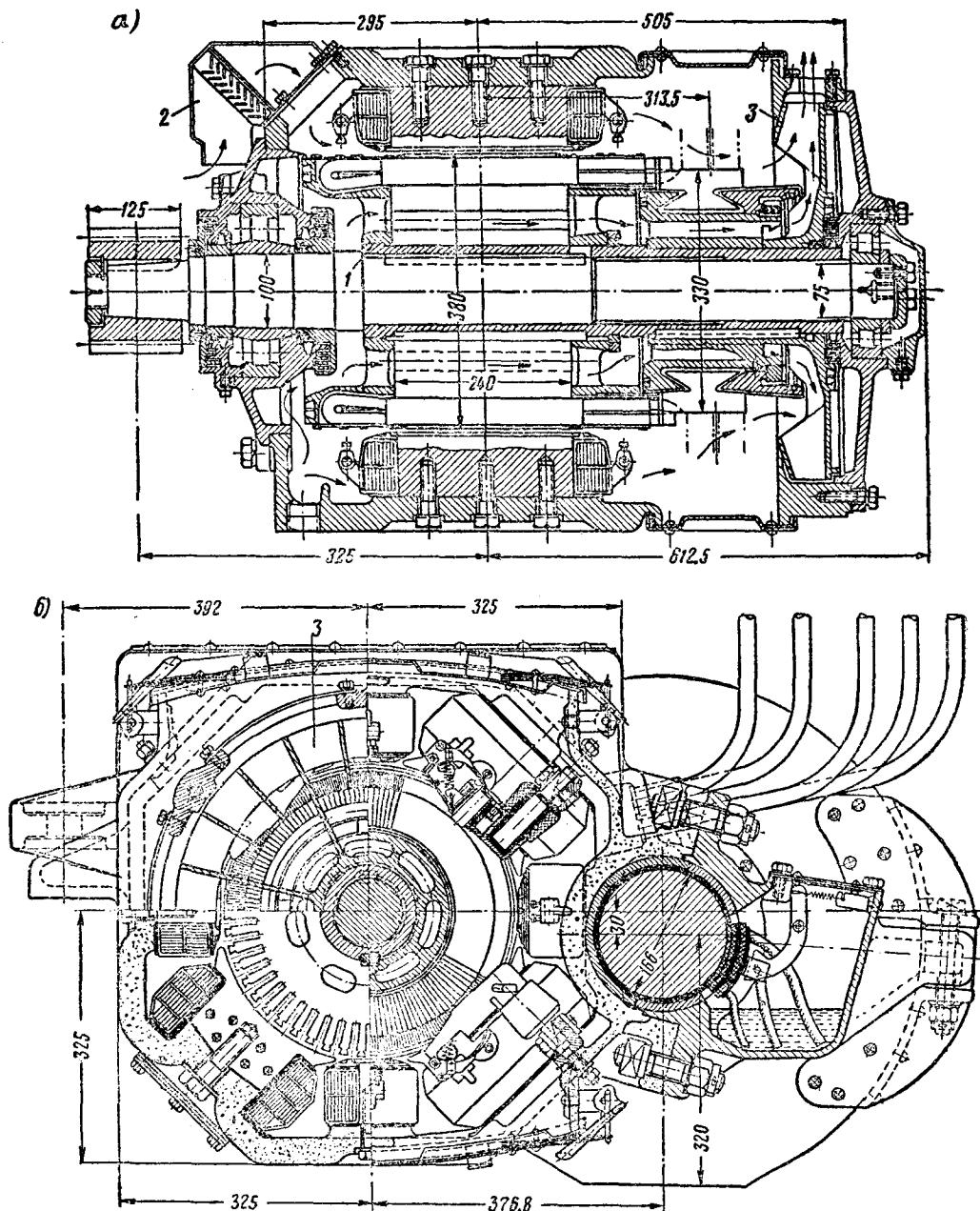


图 4,12. 用罩室通风器的牵引电动机,其小时容量 90 千瓦, 800 转/分:  
a—纵剖面; b—横剖面。

路徑做得較為寬大；通風器之外直徑與電樞直徑之比，與圖 4,11 之电动机相比較，从 1.23 提高到 1.33，即达到將通風器裝在整流子相反邊時通常所有之值。通風器 3 由鋁硅合金做成，并將它配合在電樞套管上，而與整流子套管不相关；这样避免由於通風器的迴轉力矩而使整流子套管有逐漸搖動和配合松動的可能性。在其他結構的电动机中，由於通風器而使整流子搖動，会导致電樞繞組元件在焊入整流子堅板處折斷的現象。

所研究的电动机中的通風器是做成單室的，但为了要保持分組通風的性質而不致縮減成为普通并联式通風，就要將通風器之輻射式風葉直通到整流子套管之通風道。將通風器做成單室的，能使其塑鑄較為簡易，此外，也使它較為坚固。应当注意，这类电动机中的通風器时常会由於其主要載重壁中發生裂縫而损坏。

在这种通風系統中，如整流子檢查孔蓋沒有關上，就会使电动机沒有任何的通風。在我們对奉引电动机制造的实践中（“迪那莫”工厂），如通風器裝在整流子邊，則孔蓋要裝上鎖鏈 1（圖 3,77），并把孔蓋裝在鉸鏈上，亦即孔蓋在其本身重量之作用下閉合，并將其閉鎖鎖上。圖 4,12 的电动机中沒有这种东西。

通風器在整流子邊時，为了要達到并聯式通風的原則，在高速电动机中采用一种通風，它并不从內部來冲洗整流子（圖 4,18）。在这种通風方式中，虽然由於地位的限制，不能使空气通过整流子，但畢竟还能使空气通过電樞芯內的軸向通風道，其出口在繞組端接部分之間。此时，在出口處有相当大的吸入作用。圖 4,13 的电动机，其持續容量为小时容量之 70% 左右，而通風器之直徑高达電樞直徑之 1.35 倍。

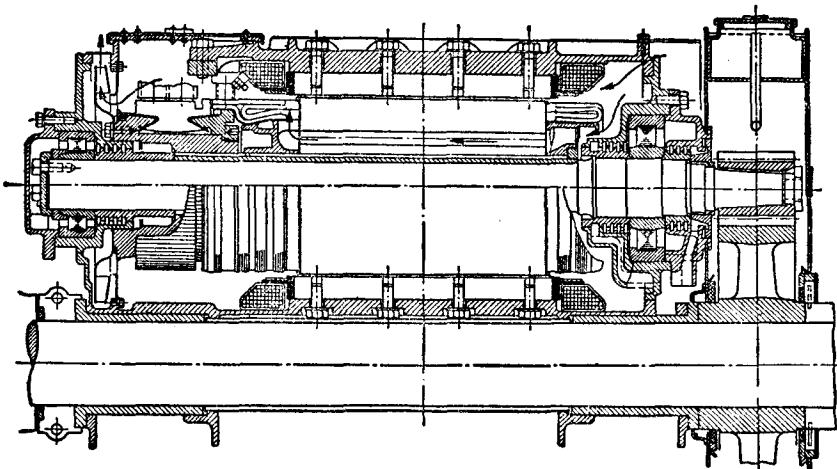


圖 4,13. 用并聯式通風但不冲洗整流子內部的电車电动机。

这种电动机的通風器是由鋼板做成，并直接固定在整流子套管上。这是一个重要的缺点，因为將通風器固定在套管上就必需將整流子的夾緊螺帽移放在內部，如圖 4,13 的电动机即如此。在电車的实际工作中，时常要調換整流子的前云母襯圈。如果整流子用放在外面的螺母固定，则在調換時，不需將整流子从電樞拆下，甚至于不必將繞組从整流子开焊，而只要簡單地將整流子的前压环旋出，并用扎綫預先將整流片扎緊即可。如螺帽放在后面，就