

輪式和履帶車輛  
液力傳動

上 冊

B.H.普羅柯弗也夫編著



國防工業出版社

5219.331/

# 輪式和履帶車輛 液力傳動

上冊

B.H. 普羅柯弗也夫編著

魏庭宜、吳克晉譯

1035/11



國防工業出版社

1959

## 内 容 简 介

「輪式和履帶車輛液力傳動」一書是B. H. 普羅柯弗也夫博士根據他在我国講學用的講稿整理寫成的。書中講述了輪式和履帶車輛液力傳動的構造和作用原理、工作過程和計算基礎，並概括地討論了各種輪式和履帶車輛液力傳動的新式結構和在這些車輛自動傳動系統中採用液力傳動的方法。此外，書中還簡要敘述了液力傳動系統的使用問題、自動變速箱的構造及其作用原理和液力系統的計算問題、炮塔轉向機構的液力驅動問題，以及應用容積式液力傳動構成液力傳動系統的原則。

本書可供輪式和履帶車輛設計、製造和使用部門的工程技術人員閱讀，也可作高等學校有關專業教師學生的參考書。

本書分上、下兩冊同時出版。

苏联 B. N. Прокофьев著 「Гидравлические передачи колесных и гусеничных машин」(Оборонгиз 1958年)

國防工業出版社

北京市書刊出版業營業登記證出字第 074 号  
機械工業出版社印刷廠印刷 新華書店發行

\*

787×1092 1/25 13<sup>5</sup>/25 印張 267 千字

1959年5月第一版

1959年5月第一次印刷

印數：0,001—3,050 冊 定價：(11) 2.05 元

NO. 2896

## 序

本書為作者根據他在中国講學時所編講稿加以修改和補充後寫成的。

在輪式及履帶式車輛上，應用下列形式的液力傳動。

1. 液力傳動系統的主要液力傳動，這種傳動是尽可能地把離心泵和液力透平的工作輪接近。這種動液傳動應用極廣，所以在本書中，用很大的部分來討論動液傳動的工作過程，計算及設計方法。

2. 按容積原理工作的液力傳動系統的主要液力傳動。

儘管，汽車（1898年）和坦克（1914年）的第一批液力傳動系統应用了容積式液力傳動，但如今，這種形式的驅動已不應用（小批生產的輪式和履帶式車輛的試驗性樣品不包括在內）。所以，在本書中只很簡單地討論這種傳動系統。

3. 自動換檔系統的液力傳動。雖然這種傳動應用很廣，但在本課程中，只較詳細地討論應用較廣的Гидроматик自動傳動系統；以及蘇聯汽車“伏爾加”的自動傳動系統，并以前者做為示例。

僅用兩個例子來敘述這種液力傳動而不討論其一般原則及一般理論是由于，已有各種自動傳動系統的自動換檔系統的液力簡圖及組成液力簡圖的方法太多了。詳細討論全部現有的各種自動換檔系統，需要由單獨的課程來解決。

4. 舵的液力傳動在本書中未予討論。

5. 傳動系統及轉向機構遠距離操縱用的液力傳動，如各種反饋的或非反饋的隨動系統，在本書中未予討論。

6. 制動器及減振器的液力傳動，在本書中未予討論。

7. 坦克炮塔轉向機構的液力傳動，仅從作用原理，液力系統設計及設計個別部件的主要原始參數等觀點，極簡單地加以討論。

8. 坦克武器穩定系統的液力傳動，在本書中未予討論。

由上述列举各点可以看出，應該在其它各种相近課程中研究的液力傳動，在本課中就沒有討論。在其它各种專業課程中沒有研究的液力傳動，此处討論虽然很簡單，但是对于未来的輪式和履帶式車輛工程師說來，有很大的好处。

但是，甚至是作为液力傳動系統主要液力傳動的動液傳動，也主要只从下列几个觀点来叙述即：型式和尺寸的选择、工作过程的分析、与發动机的共同工作以及滿足从車輛保养方面对傳動系統提出的主要要求等来加以叙述。

在重新設制新型的動液傳動时，工作机构的液力計算問題討論較少，而且較簡略，因为这應該是水力机械制造工程师所从事的工作，但本課程是为輪式及履帶式車輛专业未来的机械工程师設立的。

为了使上述专业的机械工程师，能够在動液傳動特性与所要求特性有差別的情况下，应用現有各种型式的動液傳動，在本課程中，討論了組成具有不同外部特性的液力机械式傳動的原理。

由于在自動液力傳動系統中广泛应用行星机构，在本課程中，对此机构給予一定的注意，以便借助簡單、和系統的方法；使讀者有可能分析任何一种行星傳動系統。

作者認為講授这一章节很必要是由于下列原因，因为現在已有的技术文献，在討論这一問題时，或者是不完全，或是过于复杂，而不易被理解。

由于本書中所討論的許多問題，对于某些讀者說來是新的問題，作者認為在本書所討論的大部分的問題中，附有数字的計算例題是合适的。其中，可以指出的有：噴射泵的計算，綜合式液力傳動循環圓子午斷面的計算及設計，渦輪叶片的設計，行星机构效率的計算，三速液力机械式傳動系統的尋求及計算，以及作为輕便汽車傳動系統的容积式液力傳動的工作計算。

目前，已有的以及每年出現的輪式及履帶式車輛的自動液力傳動系統已經如此之多，因之由于本書篇幅的限制，把所有的傳動系統都加以討論实际是不可能的。

作者選擇了那些根据某些原因看是比較典型或有趣的傳動系統進行討論。

在講輪式及履帶式車輛液力傳動課程時，主要应用苏联的技术文献。因为在苏联的技术文献中，比較完整及詳細地討論了作为“輪式及履帶式車輛液力傳動”課程基礎的上述各个問題。

至于其它国家（美国，德国及英国）的定期技术文献，則主要是叙述結構及各种設備时引用，同时在說明作者的某些結論及論証时也用作參考資料。

由于本書不是科学論文，而是教學參考材料，所以在書中沒有列出引用文献的索引。

目前，还没一个确定的、叙述輪式及履帶車輛液力傳動的方法，所以本書不可避免地会有缺点和錯誤。作者請求讀者把有关本書缺点的意見按下述地址通知作者：С. С. С. Р., Москва, 2-я Бауманская 5. Московское Высшее Техническое Училище им. Баумана, Профессору Прокофьеву В. Н.。

一九五八年五月于北京

# 輪式和履帶車輛 液力傳動

下冊

B.H. 普羅柯弗也夫編著

魏震官、吳克晉譯

YD35/11



國防工業出版社

1959

# 目 录

|                           |    |
|---------------------------|----|
| 序.....                    | 6  |
| 緒論 .....                  | 1  |
| B-1 液力傳動系統的發展 .....       | 1  |
| B-2 某些輪式及履帶車輛發动机的特性 ..... | 2  |
| B-3 为什么需要变速箱 .....        | 9  |
| B-4 齒輪式变速箱的某些缺点 .....     | 18 |
| B-5 液力傳動發明的历史 .....       | 20 |
| B-6 傳動系統的某些共同特性 .....     | 27 |
| B-7 动液傳動的型式 .....         | 35 |
| 第一章 工作液体 .....            | 41 |
| 1-1 重度和飽和蒸氣壓力 .....       | 41 |
| 1-2 粘性 .....              | 42 |
| 1-3 石油產品混合物的粘性 .....      | 46 |
| 1-4 對液力傳動的工作液体的要求 .....   | 47 |
| 1-5 动液傳動的工作液体 .....       | 50 |
| 第二章 水力学方面的簡單參考知識 .....    | 53 |
| 2-1 流量方程式 .....           | 53 |
| 2-2 柏努利方程式 .....          | 54 |
| 2-3 动力学相似 .....           | 55 |
| 2-4 管路計算 .....            | 57 |
| 2-5 局部阻力 .....            | 58 |
| 2-6 欧拉方程式 .....           | 63 |
| 2-7 叶片数目有限时的影响 .....      | 66 |
| 2-8 相对平衡 .....            | 68 |
| 2-9 平板对液体的摩擦 .....        | 69 |
| 第三章 动液偶合器 .....           | 71 |
| 3-1 动液偶合器的构造及作用原理 .....   | 71 |
| 3-2 在循环圆中的相对速度 .....      | 78 |

|                                               |            |
|-----------------------------------------------|------------|
| 3-3 动液偶合器的向量圖解 .....                          | 80         |
| 3-4 动液偶合器的計算方程式 .....                         | 82         |
| 3-5 动液偶合器与内燃机的共同工作 .....                      | 85         |
| 3-6 动液偶合器原始特性曲綫的理想形状 .....                    | 92         |
| 3-7 計算发动机与动液偶合器共同工作的圖解方法 .....                | 94         |
| 3-8 选择动液偶合器的尺寸 .....                          | 100        |
| 3-9 計算叶片数目有限时之影响 .....                        | 101        |
| 3-10 动液偶合器的构造 .....                           | 105        |
| 3-11 动液偶合器在輪式及履帶車輛上的应用 .....                  | 123        |
| 3-12 内燃机的燃料效率 .....                           | 135        |
| 3-13 車輛的行驶平衡 .....                            | 139        |
| <b>第四章 动液变矩器 .....</b>                        | <b>145</b> |
| 4-1 动液变矩器的构造及作用原理 .....                       | 145        |
| 4-2 水头高度分布圖及动液变矩器速度三角形的繪制 .....               | 150        |
| 4-3 动液变矩器的計算方程式 .....                         | 153        |
| 4-4 关于动液变矩器补偿压力的选择 .....                      | 163        |
| 4-5 动液变矩器与内燃机的共同工作 .....                      | 168        |
| 4-6 内燃机与动液变矩器共同工作的圖解計算方法 .....                | 174        |
| 4-7 选择动液变矩器的尺寸 .....                          | 177        |
| 4-8 某些动液变矩器及綜合式液力傳動构造的簡單介紹 .....              | 181        |
| 4-9 各类动液变矩器的特性 .....                          | 210        |
| 4-10 动液变矩器的調節 .....                           | 217        |
| 4-11 动液变矩器在輪式或履帶車輛上的工作 .....                  | 224        |
| <b>第五章 动液变矩器工作輪的液力計算和設計 .....</b>             | <b>231</b> |
| 5-1 高速性系数或比轉速 .....                           | 231        |
| 5-2 动液变矩器工作輪的高速性系数值的选择 .....                  | 239        |
| 5-3 动液变矩器計算工作情况下循环圆中的流量和水头值的选择 .....          | 247        |
| 5-4 循环圆中絕對速度子午分速度的决定 .....                    | 249        |
| 5-5 动液傳動循环圆子午断面的設計 .....                      | 256        |
| 5-6 叶片的数目及动液变矩器各工作輸入口和出口区段的收縮系数值<br>的选择 ..... | 260        |
| 5-7 泵輪叶片主要几何参数的决定 .....                       | 264        |
| 5-8 涡輪叶片主要几何参数的决定 .....                       | 266        |

|                              |                            |     |
|------------------------------|----------------------------|-----|
| 5-9                          | 動液傳動反應器葉片的主要幾何參數的決定 .....  | 270 |
| 5-10                         | 動液變矩器或綜合式液力傳動液力計算的順序 ..... | 273 |
| 5-11                         | 動液傳動計算示例 .....             | 278 |
| 5-12                         | 彷形法設計動液傳動工作輪之葉片用等傾角 .....  | 290 |
| 5-13                         | 動液傳動工作機構的鑄造 .....          | 297 |
| 第六章 輪式和履帶車輛動液傳動輔助機構的計算 ..... |                            | 304 |
| 6-1                          | 齒輪泵的計算 .....               | 304 |
| 6-2                          | 噴射泵的計算 .....               | 312 |
| 6-3                          | 計算具有收縮混合室的噴射泵的例題 .....     | 319 |
| 6-4                          | 冷卻系統的計算 .....              | 320 |

# 目 录

|                                                   |     |
|---------------------------------------------------|-----|
| 第七章 行星机构 .....                                    | 327 |
| 7-1 差速器的型式 .....                                  | 327 |
| 7-2 选择单排行星齿轮齿数时的限制 .....                          | 331 |
| 7-3 差速器的运动学 .....                                 | 336 |
| 7-4 傳动比平面圖和相对功率圖 .....                            | 346 |
| 7-5 应用傳動比平面圖和相对功率圖的例子 .....                       | 352 |
| 7-6 有支点的差速器 .....                                 | 360 |
| 7-7 差速器中能量损失的計算 .....                             | 364 |
| 7-8 計算行星机构中之损失示例 .....                            | 368 |
| 7-9 进行差速傳动系統运动学分析的方法 .....                        | 373 |
| 第八章 液力机械傳动 .....                                  | 381 |
| 8-1 液力机械傳动的四軸机械元件 .....                           | 381 |
| 8-2 液力机械傳动的可能結構簡圖 .....                           | 390 |
| 8-3 液力机械傳动机械元件各主要构件負荷指标間的关系式 .....                | 392 |
| 8-4 液力机械傳動傳導比和变矩系数与液力元件的傳動比和变矩系数<br>間的关系方程式 ..... | 394 |
| 8-5 关于液力机械傳动效率的定理 .....                           | 395 |
| 8-6 关于傳动范围的定理 .....                               | 396 |
| 8-7 液力机械傳动的特性方程式 .....                            | 398 |
| 8-8 表達動液变矩器特性的經驗方程式 .....                         | 401 |
| 8-9 最小二乘法 .....                                   | 406 |
| 8-10 按輸入軸分路方案制成了的液力机械傳动 .....                     | 408 |
| 8-11 按輸出軸分路方案制成了的液力机械傳动 .....                     | 417 |
| 8-12 按輸入軸及輸出軸分路方案制成了的液力机械傳动特性的比較 .....            | 424 |
| 第九章 多速液力机械傳动 .....                                | 428 |
| 9-1 基本液力机械傳動动力范围的决定 .....                         | 428 |
| 9-2 变速箱的档数及傳動比的选择 .....                           | 431 |
| 9-3 非根据一般簡圖作成的多速液力机械傳动 .....                      | 435 |
| 9-4 差速机构运动学簡圖的数学形式 .....                          | 436 |

|                                              |            |
|----------------------------------------------|------------|
| 9-5 由两个和三个差速器组成的多速液力机械传动                     | 441        |
| 9-6 求机械元件运动学简图的例题                            | 446        |
| <b>第十章 轻便汽车的液力传动系统</b>                       | <b>448</b> |
| 10-1 Гидроматик 液力机械传动                       | 448        |
| 10-2 轻便汽车“Volga”的自动传动系统                      | 460        |
| 10-3 Пауэрфлайт 自动传动系统                       | 469        |
| 10-4 应用液力传动系统时轻便汽车的经济性和动力性                   | 476        |
| <b>第十一章 公共汽车及载货汽车的液力传动系统</b>                 | <b>481</b> |
| 11-1 用于公共汽车及载货汽车的液力传动系统                      | 481        |
| 11-2 ЗИЛ-155 公共汽车的液力传动系统                     | 490        |
| 11-3 Дисадбус 自动传动系统                         | 502        |
| 11-4 载货汽车和牵引车用的传动系统的Пауэрматик               | 507        |
| 11-5 液力传动载货汽车和机械式变速箱载货汽车进行比较实验的结果            | 514        |
| <b>第十二章 履带车辆的液力传动</b>                        | <b>522</b> |
| 12-1 液力传动在履带车辆上的应用                           | 522        |
| 12-2 Лихольм-Смит 型液力传动在坦克制造业中的应用            | 525        |
| 12-3 Гидроматик 传动在坦克制造业中的应用                 | 529        |
| 12-4 Кросс-Драйв CD-500 液力传动系统在轻型坦克上的应用      | 535        |
| 12-5 Кросс-Драйв CD-850 液力机械传动系统在中型和重型坦克上的应用 | 541        |
| 12-6 Кросс-Драйв CD-850 液力机械传动系统与发动机的共同工作    | 550        |
| <b>第十三章 自动变速箱</b>                            | <b>555</b> |
| 13-1 规定条件                                    | 555        |
| 13-2 液力自动机构的元件                               | 558        |
| 13-3 轮式和履带车辆传动系统自动化的各种型式                     | 569        |
| 13-4 自动换档系统的组成部分                             | 573        |
| 13-5 Гидроматик 传动换档自动化系统的组成部分               | 576        |
| 13-6 Гидроматик 自动传动系统换档时刻的确定                | 586        |
| 13-7 Волга 汽车传动系统的换档自动化方案                    | 590        |
| 13-8 Волга 汽车传动系统换档自动化的工作                    | 597        |
| 13-9 ЗИЛ-155 液力传动系统的换档自动化系统                  | 598        |
| <b>第十四章 坦克炮塔迴转机构的液力驱动</b>                    | <b>602</b> |
| 14-1 应用容积式液力传动做为坦克炮塔迴转机构的液力驱动                | 602        |

|                                    |       |     |
|------------------------------------|-------|-----|
| 14-2 具有可調節液力機械的液力傳動                | ..... | 595 |
| 14-3 具有節流調節的液力傳動                   | ..... | 612 |
| 14-4 速度調節器的應用                      | ..... | 628 |
| 14-5 坦克炮塔迴轉機構液力驅動實例                | ..... | 630 |
| <b>第十五章 容積式傳動作為汽車或隨帶車輛的傳動系統的應用</b> | ..... | 634 |
| 15-1 容積式傳動用做傳動系統時的優點和缺點            | ..... | 634 |
| 15-2 汽車傳動系統所用的容積式液力傳動的可能運動學簡圖      | ..... | 635 |
| 15-3 選擇輕便汽車容積式液力傳動主要參數示例           | ..... | 639 |
| 15-4 具有容積式液力傳動汽車的動力因素的計算           | ..... | 634 |

## 緒論

### B-1 液力傳動系統的發展

如果在十年以前出版有关液力傳動系統書籍的話，那么这本書就必须从論証在輪式及履帶車輛上应用液力傳動系統的合理性开始。

液力傳動的广泛使用以及使用这种傳動一年一年逐漸地增長，乃是应用这种先进形式傳動系統合理性的最客觀的証明。

最近，英國及西德大約有四分之一的公共汽車，美國現有市內公共汽車的一半以上，都安装了液力傳動系統。法国、意大利以及比利时在公共汽車上也安装了液力傳動系統。

美国，在一九五二年，有 47% 的輕便汽車安装了液力傳動系統，在一九五五年，尽管由于軍事-經濟的原因，在低价值及中等价值的輕便汽車上安装液力傳動有一定的限制，但在生产的輕便汽車上乃有 73.8% 安装了液力傳動。

在大部分現代的美國坦克（輕型、中型及重型），以及自行火炮和装甲運輸車上安装了液力傳動系統。这些傳動系統大部分是“Кросс-драйв” 及 “Торкматик” 傳動系統，在这些傳動系統中包含一个綜合式液力傳動 “Аллисон” 或三級變矩器 “Лисхольм-Смит”。

这些液力傳動也安装在美国大多数的重型載貨汽車上。

近來，許多美国的坦克、自行火炮和装甲運輸車被做为北大西洋公約各参加国军队的标准装备，而从前这些車輛也装备过法国、荷兰、比利时及丹麦的部队。

有足够的根据可以認為，今后在輪式及履帶車輛領域內将更广泛的应用液力傳動。

在苏联，已經在一系列的車輛上安装了液力傳動。在 25 吨的自動卸貨卡車 MAZ-525（明斯克汽車工厂）上安装了動液偶合器。在

同一工厂生产的40吨自动卸货卡车上也安装了综合式液力传动。

在舒适的轻便汽车ЗИМ-12上安装了动液偶合器。新型的具有综合液力传动的汽车“伏尔加”(Волга)(高尔基汽车工厂)已准备生产。

莫斯科利哈乔夫汽车工厂生产了两种带有液力传动的公共汽车的样品。

将要生产并将代替汽车ЗИЛ-110(莫斯科汽车工厂)及ЗИМ-12(高尔基汽车工厂)的新型汽车也将装有液力传动，因为现在该汽车的发动机功率已大于100马力，因而生产带有液力传动方案的汽车是合理的。

在苏联，姆罗摩斯基(Муромский)及伏洛希洛夫格勒工厂出产的内燃机车也安装有液力传动。

在轮式及履带式车辆上安装液力传动增加了车辆的价格。但液力传动的车辆具有了新的性能。其中可以提出的有：

1) 在不致强烈降低经济性的前提下增加平均速度。

2) 增加舒适性以及从根本上简化操纵(驾驶员往往只须操纵制动器及加速踏板)。消除了换挡操纵杆，在某些型式的坦克上，在该操纵杆上需要施加24公斤的力；这样大小的力量在长时间作战时，对于驾驶员是困难的。

3) 减小必需的换挡数目，通常少二分之一到三分之一或更多。

4) 在困难的道路条件下行驶时，不致突然使发动机熄火。

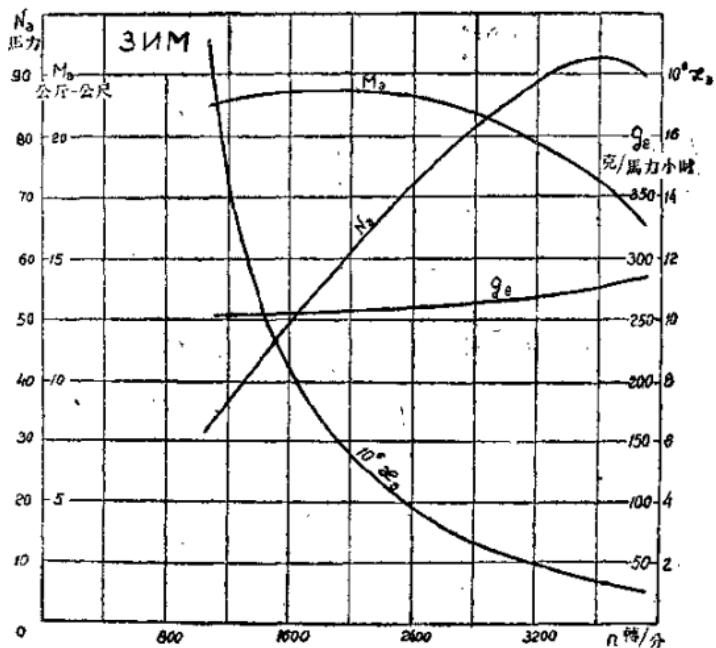
5) 由于可能使主动轮或履带具有相当小的合理速度，因而提高了通过性，同时也提高了附着系数。

6) 延长了传动装置的各部件和零件、轮胎、履带及发动机的寿命。

## B-2 某些轮式及履带车辆发动机的特性

仅当尺寸小、重量轻、功率相当大的高速活塞式内燃机出现以后，才具备了广泛应用无轨运输及各种用途自行装置(最初为轮式车辆，以后是履带式车辆)技术的可能性及经济合理性。

圖 B-1 所示為安裝在輕便汽車 ЗИМ-12 上的強制水冷、六缸、四冲程汽化器式發動機的外特性。



圖B-1 汽化器式發動機ЗИМ的外特性。

外特性是指在完全踏下加速踏板（即在最大供油）時，得到的特性。

在外特性上表示出，力矩  $M_a$ （公斤-公尺）如何隨發動機曲軸轉速  $n_a$ （轉/分）的變化而變化，以及單位燃料消耗量  $g$ （克/馬力·小時）在此時如何變化（即每馬力·小時，燃料消耗量的克數），發動機特性參數的計算值如何變化，發動機的特性參數為

$$\chi_a = \frac{M_a}{n_a^2} \cdot \frac{\text{公斤-公尺-分}^2}{\text{轉數}^2}。 \quad (B-1)$$

在為發動機選擇液力傳動的尺寸及研究發動機與動液傳動共同工作的條件時，需要這一計算值。

根据  $M_\theta$  及  $n_\theta$  值，可以計算发动机的功率（馬力）

$$N_\theta = \frac{M_\theta n_\theta}{716.2} \text{ 馬力。} \quad (\text{B-2})$$

功率变化的曲綫圖表示在圖 B-1 上。

在未完全踏下加速踏板（即供油較小）时，发动机發出的力矩較小，如圖 B-2 所示，圖 B-2 上繪出了发动机 ЗИМ-12 的部分特性，其中用字母  $a_1$ ,  $a_2$ ,  $a_3$ ,  $a_4$  和  $a_5$  表示相应加速踏板的位置 ( $a_1 > a_2 > a_3 > a_4 > a_5$ ，其中  $a_1$  相当于完全踏下加速踏板)。

发动机 ЗИМ-12 重 229 公斤（发动机的單位重量，即每馬力的重量为 2.48 公斤/馬力），它安装在重 1940 公斤的七座輕便汽車 ЗИМ-12 上，ЗИМ-12 汽車的最大速度为 120 公里/小时，每 100 公里的耗油量

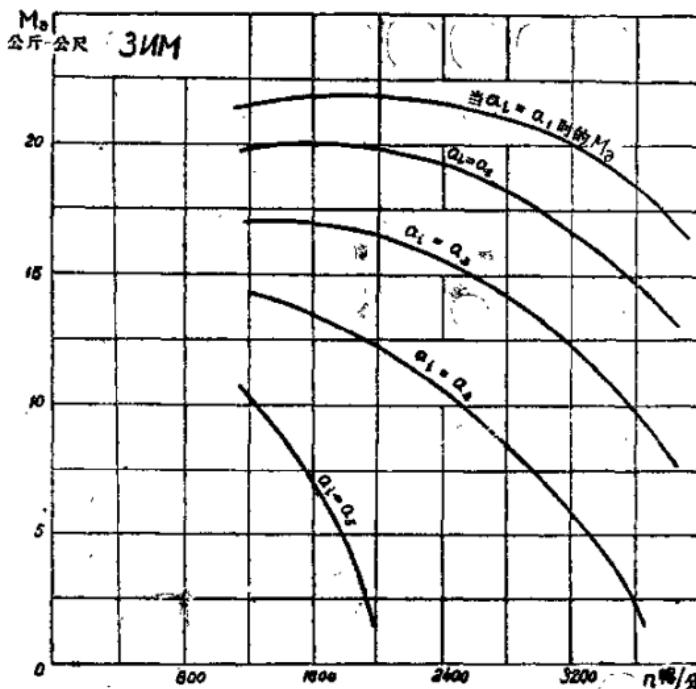


圖 B-2 汽化器式发动机 ЗИМ 的部分特性。