



普通高等教育“十五”国家级规划教材



面向 21 世纪 课 程 教 材

Textbook Series for 21st Century

液压元件与系统

—— 第2版

华中科技大学 李壮云 主编



普通高等教育“十五”国家级规划教材

面向21世纪课程教材

液压元件与系统

第2版

主 编 李壮云

副主编 万会雄 贺小峰 聂松林

参 编 廖义德 徐兴斋 刘永健

主 审 吴根茂

江苏工业学院图书馆
藏书章



机械工业出版社

本书共分四篇二十一章，书中提供了各类液压元件、介质、辅件和系统的基本理论和基础知识，内容包括基本概念、理论分析、结构特点、设计方法、静动态特性及分析、使用与维护方法等；同时也反映了该学科国内外的最新研究成果及发展趋势，体现了基础性、系统性、先进性和工程应用性等特点。

本书可作为我国高等学校机械工程及自动化专业、机械电子工程专业流体传动与控制方向以及其他相关专业的教材。本书也可供从事液压技术的工程技术人员、研究人员和高等工科院校有关师生学习和参考。

图书在版编目 (CIP) 数据

液压元件与系统/李壮云主编 .—2 版 .—北京：机械工业出版社，2005.6
普通高等教育“十五”国家级规划教材·面向 21 世纪课程教材
ISBN 7-111-06871-8

I . 液 … II . 李 … III . ① 液压元件 - 高等学校 - 教材 ② 液压系统 -
高等学校 - 教材 IV . TH137

中国版本图书馆 CIP 数据核字 (2005) 第 040684 号

机械工业出版社（北京市百万庄大街 22 号 邮政编码 100037）
策划编辑：邓海平 责任编辑：倪少秋 版式设计：冉晓华
封面设计：张 静 责任印制：杨 曦 责任校对：李秋荣
北京机工印刷厂印刷·新华书店北京发行所发行
2005 年 8 月第 2 版第 1 次印刷
787mm × 1092mm 1/16 · 32.5 印张 · 805 千字
定价：46.00 元

凡购本书，如有缺页、倒页、脱页，由本社发行部调换
本社购书热线电话（010）68326294
封面无防伪标均为盗版

第2版前言

本书是根据全国高等学校机械工程及自动化专业指导委员会推荐，由教育部批准列为“十五”国家级重点教材出版规划而编写的；同时，本书也被批准列为我国面向21世纪的机械类专业教材。

由于液压技术本身所具有的独特技术优势，使得它在现代农业、制造业、能源工程、化学与生化工程、交通运输与物流工程、采矿与冶金工程、油气探测与加工、建筑与公共工程、水利与环保工程、航天与海洋技术、船舶与舰艇、生物与医学工程、科学实验装置、军事装备、国防工程等领域获得了广泛应用，成为农业、工业、国防和科学技术现代化进程中不可替代的一项重要基础技术，也是当代工程师希望掌握的重要基础技术知识之一。在当前科学技术全球化的环境下，特别是在我国加入WTO以后，培养高水平的液压技术人才，发展具有我国自主知识产权的液压技术，迅速改变我国液压基础件落后于主机设备发展需要的现状，使其能早日满足我国制造业向强国发展的迫切需求和适应对环境保护的挑战，对学科和行业都是十分紧迫和现实的历史使命。

基于上述原因，我们在认真总结和分析了《液压元件与系统》（第1版）一书在使用过程中所存在问题的基础上，将本书定位于为读者提供各类液压元件、介质、辅件和系统的有关基本理论和基础知识，内容包括基本概念、理论分析、结构特点、设计方法、静动态特性及分析、使用与维护方法等；同时也注意反映该学科国内外的最新研究成果及发展趋势，尽可能地体现液压技术的基础性、系统性、先进性和工程应用性等特点。

本书的重点是液压元件及传动技术，书中尽管也涉及到与电液比例技术相关的部分电液控制技术，但基本不涉及以闭环控制为主的电液伺服器件及系统。

本书可作为我国高等学校机械工程及其自动化专业、机械电子工程专业流体传动与控制方向以及其他相关专业本科生及研究生的教材。在教学过程中，可以针对不同专业的要求和特点，有所侧重地加以选用。书中还编入了一些思考题及习题，有利于学生复习巩固所学的基础知识，提高学生分析问题和解决问题的能力。

本书也可供从事液压技术的工程技术人员、研究人员和高等工科院校有关师生学习和参考，以满足他们从事液压技术的工程应用、设计、制造、试验和维护时的需要。

本书由华中科技大学李壮云任主编、武汉理工大学万会雄、华中科技大学贺小峰和聂松林任副主编。全书编写分工如下：李壮云编写第一章及第四篇；聂松林编写第一篇；贺小峰编写第二篇；万会雄编写第三篇。廖义德、徐兴斋、刘永健等参加了部分编写工作。全书由李壮云和万会雄统稿。

浙江大学吴根茂教授为本书主审。吴根茂教授对本书原稿进行了细致、详尽地审阅，提出了许多宝贵意见，在此表示衷心的感谢。

在本书的编写和出版过程中，机械工业出版社的汪光灿编辑给予了热心的支持、关心和帮助，提出了不少宝贵意见，在此谨致谢意。

由于编者水平有限以及液压技术发展迅速，书中难免存在错误、疏漏和不足之处，恳请广大读者指正。

编 者

2005 年 4 月

第1版前言

本书是根据全国流体传动及控制专业教学指导委员会推荐，由国家教委批准列为我国高等教育“九五”国家级重点教材出版规划而编写的。本书系我国高校机械工程及自动化专业流体传动与控制专业方向的专业教材，同时也可供从事液压元件和液压系统的工程技术人员、研究人员和高等工程院校有关专业师生学生和参考。

本书包括液压元件和液压系统两大部分。根据教学改革的需要，并且基于编者多年的教学和科研实践，在本书的体系和内容安排上，着重考虑了下列几点：

1) 打破原有教材按液压元件和液压系统基本回路分章节的传统体系，改为从元件和系统的共性出发，应用理论力学、流体力学和控制理论等基础知识去分析各大类液压元件和液压系统的基本规律和主要性能，形成新的体系。

2) 着重叙述基本理论、控制机理和静动态特性，力求为学生打下坚实的基础。但对结构和设计也作了适当介绍。

3) 突出不同类型元件和系统的主要特征、特性及其分析方法，以利于提高学生分析问题和解决问题的能力。每章附有思考题和习题，便于学生复习巩固及培养学生的.设计、计算能力。

4) 为了扩充学生的专业基础知识，增加了液压介质、污染控制、液压可靠性和失效分析等方面的内容，供教学时选用。

5) 选材注意贯彻“少而精”的原则。并注意尽量反映国内外有关液压技术的最新发展状况。

6) 内容的阐述注意循序渐进，注意启发性，便于自学。

本书由华中理工大学李壮云、浙江大学葛宜远主编，华中理工大学陈尧明副主编，燕山大学韩屋谷参编。全书编写分工如下：李壮云编写第一、二、十二及十三章；陈尧明编写第三、四及十一章；葛宜远编写第五至第七章；燕山大学韩屋谷编写第八至第十章。

太原重型机械学院王明智为本书主审。主审对本书原稿进行了细致的审阅，提出了许多宝贵的意见。

由于编者水平所限，书中难免存在缺点和疏误，恳请广大读者批评指正。

编 者

1998年10月

目 录

第2版前言	
第1版前言	
第一章 绪论	1
第一节 液压传动的工作原理和 基本特征	1
第二节 液压传动系统的组成	3
一、液压系统的组成	3
二、液压系统的图形符号表示	4
第三节 多种传动方式的比较及液压 传动的特点	5
第二章 概述	15
一、液压泵及液压马达分类	15
二、主要性能参数	16
三、液压泵的特性曲线	20
第三章 齿轮泵	21
第一节 外啮合齿轮泵的工作原理 及流量公式	21
一、外啮合齿轮泵的工作原理	21
二、瞬时流量及排量	22
三、流量不均匀系数	24
四、齿轮的齿形修正	25
第二节 外啮合齿轮泵的困油现象 及卸荷措施	26
一、困油现象	26
二、卸荷措施	26
第三节 外啮合齿轮泵的径向力	31
一、径向力的计算	31
二、减小径向力的措施	33
第四节 中高压齿轮泵的结构特点	34
一、提高容积效率的措施	34
二、轴承	39
第五节 内啮合齿轮泵	41
一、月牙形隔板式内啮合齿轮泵	41
二、摆线转子泵	45
一、多种传动方式的比较	5
二、液压传动的主要优点	5
三、液压传动的主要缺点	6
四、液压传动的主要应用领域	7
第四节 液压技术发展历史的回顾 及发展趋势	7
一、发展历史的回顾	7
二、液压技术的发展趋势	10
思考题和习题	13
第一篇 液压泵、液压马达及液压缸	
第六节 齿轮泵的设计要点	46
一、齿轮泵参数的选择原则	46
二、齿轮泵的设计概要	47
三、齿轮泵的工艺、材料及 技术要求	48
思考题和习题	49
第四章 叶片泵	50
第一节 双作用叶片泵的工作原理 和流量	50
一、工作原理和结构特征	50
二、瞬时流量和排量	51
第二节 双作用叶片泵的定子曲线 及叶片数	53
一、对定子曲线的要求	53
二、定子过渡曲线及其特点	54
三、双作用叶片泵叶片数的选取	55
第三节 双作用叶片泵的结构	56
一、双作用叶片泵的结构特点	56
二、中高压叶片泵	57
第四节 双作用叶片泵的设计要点	60
第五节 变量叶片泵	62
一、变量叶片泵的工作原理	62
二、排量的计算	63
三、变量原理	63

思考题和习题	65
第五章 柱塞泵	66
第一节 轴向柱塞泵的工作原理	
· 及结构特点	66
一、轴向柱塞泵的工作原理	66
二、斜盘式轴向柱塞泵的结构特点	67
三、斜轴式轴向柱塞泵的结构特点	69
第二节 斜盘式轴向柱塞泵的运动学分析	71
一、柱塞运动学分析	71
二、瞬时流量及脉动特性分析	72
三、轴向柱塞泵的困油现象	75
第三节 斜盘式轴向柱塞泵的动力学分析	76
一、柱塞滑靴的受力分析	76
二、缸体的受力分析	80
第四节 轴向柱塞泵典型摩擦副	
· 及结构特点	84
一、滑靴副的结构	84
二、配流盘结构	86
三、配流盘和缸体的自位结构	88
四、几种关键零部件的设计计算	89
五、主要零件的材料与技术要求	94
第五节 无铰式轴向柱塞泵	95
一、无铰式轴向柱塞泵的运动学分析	95
二、无铰式轴向柱塞泵的排量	97
三、无铰式轴向柱塞泵的受力分析	97
第六节 阀配流径向柱塞泵	98
一、阀配流径向柱塞泵的工作原理	98
二、典型结构介绍	99
第七节 轴向柱塞泵的变量机构	100
一、变量调节原理和分类	100
二、典型变量机构	101
思考题和习题	111
第六章 液压马达	113
第一节 高速液压马达	
一、齿轮马达	113
二、双作用叶片马达	116
三、轴向柱塞马达	117
第二节 低速大转矩液压马达	120
一、连杆型径向柱塞马达	120
二、静压平衡马达	126
三、内曲线径向柱塞马达	129
第三节 液压马达的几种变量调节方式	135
一、恒功率控制变量马达	135
二、恒转矩控制马达	136
三、恒速控制马达	137
思考题和习题	138
第七章 液压缸	140
第一节 液压缸的分类及特点	
一、双作用单活塞杆液压缸	140
二、双作用双活塞杆液压缸	142
三、增压液压缸	142
四、柱塞缸	142
五、伸缩式液压缸	143
六、摆动液压缸	144
第二节 液压缸的设计与计算	145
一、液压缸的典型结构	145
二、基本参数的确定	146
三、结构强度计算与稳定校核	148
四、液压缸其他结构的设计	150
第三节 数值控制和模拟控制液压缸	154
一、数字控制液压缸	154
二、模拟控制液压缸	155
思考题和习题	156

第二篇 液压控制阀

第八章 液压控制阀概述	157
第一节 液压控制阀的分类	157
一、根据在液压系统中的功用分类	157
二、根据控制方式分类	157
三、根据结构形式分类	158
四、根据连接和安装方式分类	158
第二节 液压阀上的作用力	159
一、液压力	159
二、液动力	160
三、液压侧向力	163
四、弹性力	164
五、重力和惯性力	164

第三节 阀口压力流量特性	165	第十章 流量控制阀	215
一、滑阀的压力流量特性	165	第一节 节流口的流量特性	215
二、锥阀的压力流量特性	165	一、节流孔的流量特性	215
第四节 液压阻尼及其压力流量方程	167	二、影响流量稳定性的因素	216
一、液压半桥的构成和功能	167	三、常用节流口的形式	217
二、液压半桥的基本类型及其特性	168	第二节 节流阀	218
三、半桥构成的基本原则	170	一、结构与工作原理	218
四、对先导控制液压桥路的要求	171	二、节流阀的刚度	218
第五节 液压阀的级间耦合	171	三、节流阀的主要性能指标	219
一、液压力耦合	171	四、节流阀的设计要点	219
二、位置耦合	172	第三节 调速阀	220
三、位移—力耦合	172	一、调速阀的结构及工作原理	220
四、电信号耦合	172	二、调速阀的静态特性分析	221
五、复合耦合	172	三、调速阀的主要性能指标	223
第六节 液压阀的控制输入装置	173	四、调速阀的设计计算	224
一、控制放大器	173	第四节 温度补偿调速阀	230
二、电—机械转换器	174	第五节 溢流节流阀	231
第七节 液压控制阀的噪声	180	第六节 分流集流阀	232
一、液压控制阀的噪声	180	一、分流阀	232
二、噪声的测量	181	二、分流集流阀	233
第八节 水压控制阀	182	三、分流精度及影响分流精度	
一、水压控制阀的关键技术难题	182	的因素	234
二、几种水压控制阀的结构及特点	183	思考题和习题	234
第九节 液压控制阀的材料及工艺		第十一章 方向控制阀	236
要求	186	第一节 单向阀	236
思考题和习题	186	一、普通单向阀	236
第九章 压力控制阀	188	二、液控单向阀	237
D 第一节 溢流阀	188	第二节 换向阀	238
一、溢流阀的结构和工作原理	188	一、换向阀的分类及结构介绍	238
二、溢流阀的性能指标	192	二、滑阀机能	245
三、溢流阀的静态特性分析	193	三、换向阀的压力损失分析及	
四、溢流阀的动态特性分析	196	主要结构尺寸确定	247
五、溢流阀的设计计算	200	四、换向阀的换向可靠性及	
第二节 减压阀	204	操作力计算	248
一、定压减压阀	205	五、换向阀的泄漏分析	250
二、定差减压阀	208	六、换向平稳性分析	251
三、定比减压阀	209	第三节 多路换向阀	251
四、减压阀的主要静态性能指标	209	思考题和习题	253
D 第三节 顺序阀	210	第十二章 插装阀	254
一、直动式顺序阀	210	第一节 二通插装阀控制技术的发展	
二、先导式顺序阀	211	及其技术特点	254
第四节 平衡阀	212	一、二通插装阀控制技术的形成	
思考题和习题	213		

和发展	254	思考题和习题	274
二、二通插装阀控制的技术特点	255	第十三章 电液比例阀	275
第二节 二通插装阀的结构和 工作原理	255	第一节 概述	275
一、二通插装阀的组成	255	一、电液比例阀的分类和组成	275
二、二通插装阀的工作原理	256	二、电液比例阀的特点	276
三、插装件	256	三、电液比例阀的基本性能要求	277
四、控制盖板	260	第二节 电液比例压力阀	279
五、先导控制阀	261	一、电液比例压力先导阀	279
第三节 二通插装阀的控制组件	262	二、先导式比例溢流阀	281
一、二通插装阀的方向控制组件	262	三、电液比例减压阀	284
二、二通插装阀的压力控制组件	263	第三节 电液比例流量阀	287
三、二通插装阀的流量控制组件	265	一、直动式比例流量阀	287
四、二通插装阀的复合控制组件	266	二、先导式比例流量阀	288
第四节 螺纹插装阀	267	第四节 电液比例方向阀	292
一、螺纹插装阀与二通插 装阀的比较	267	一、比例方向阀的特点	292
二、螺纹插装阀的功能类别	267	二、比例方向阀的类型	292
三、压力控制螺纹插装阀	267	三、直动式比例方向阀	292
四、流量控制螺纹插装阀	269	四、先导式比例方向阀	293
五、方向控制螺纹插装阀	270	第五节 高性能电液比例方向阀	294
		思考题和习题	296

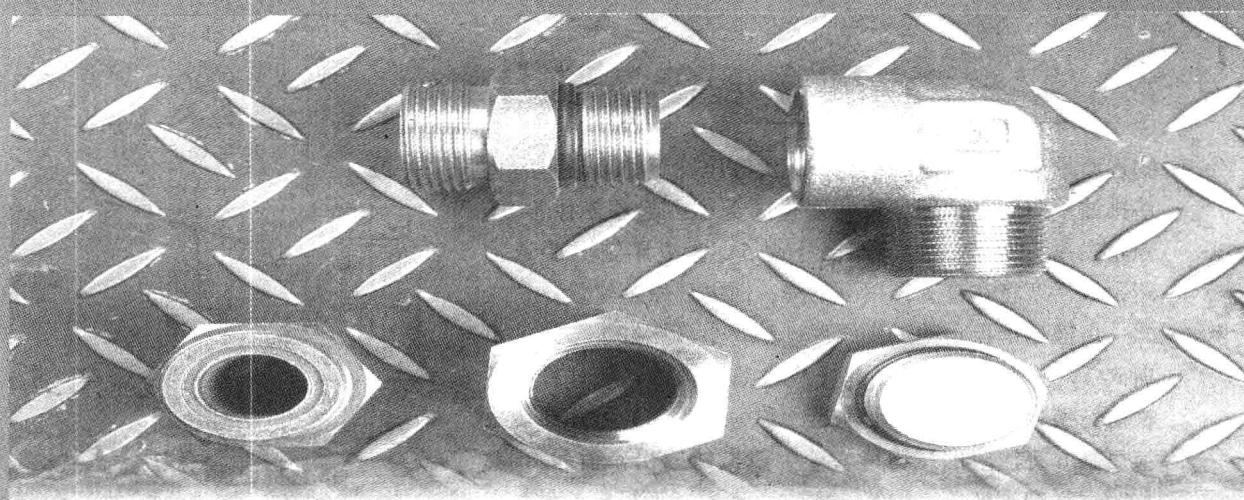
第三篇 液压传动系统

第十四章 液压传动系统的分类 与基本回路	297	第二节 容积调速回路性能分析	338
第一节 液压传动系统的分类	297	一、容积调速回路静态特性	338
一、按照工作介质的循环方式分类	297	二、容积调速回路动态特性	345
二、按一台液压泵向多个执行机构 的供油方式分类	298	第三节 压力、流量及功率适应回路	348
三、按系统中所使用液压泵的 数量分类	300	一、压力适应回路	348
第二节 液压传动系统的基本回路	302	二、流量适应回路	350
一、压力控制回路	302	三、功率适应回路	351
二、速度控制回路	309	第四节 液压系统振动、噪声和 爬行分析	352
三、方向控制回路	312	一、液压系统的噪声源	352
四、其他控制回路	314	二、液压系统噪声控制	353
思考题和习题	323	三、爬行现象及其消除	355
第十五章 液压传动系统的性能分 析	326	思考题和习题	357
第一节 节流调速回路性能分析	326	第十六章 典型液压系统分析	361
一、节流调速回路的静态特性	326	第一节 M1432A型万能外圆磨床液压 系统分析	361
二、节流调速回路的动态特性	335	一、概述	361
		二、M1432A型万能外圆磨床液压 系统工作原理	362

三、M1432A型万能外圆磨床液压系统特点	365	第三节 拟定液压系统原理图	383
第二节 液压机液压系统分析	365	第四节 液压元件的计算和选择	385
一、概述	365	一、液压泵的选择	385
二、5000kN单动薄板冲压机插装阀集成液压系统工作原理	366	二、计算原动机的功率	386
三、液压系统特点	368	三、液压控制阀的选择	386
第三节 挖掘机液压系统分析	368	四、蓄能器的选择	387
一、概述	368	五、过滤器的选择	387
二、液压系统工作原理	369	六、冷却器的选择	387
三、液压系统特点	370	七、压力表与压力表开关的选择	388
第四节 液压起货机液压系统分析	371	八、列出液压元件明细表	388
一、概述	371	第五节 液压系统性能验算	388
二、液压起货机液压系统	371	一、液压系统压力损失的验算	388
三、液压起货机液压系统特点	373	二、液压系统总效率的验算	389
第五节 导弹发射勤务塔架液压系统分析	373	三、液压系统发热温升的计算	389
一、概述	373	第六节 液压装置的结构设计	390
二、平台液压系统工作原理	373	一、液压装置的结构形式	390
三、平台液压系统特点	376	二、液压泵站的类型及其组件	
思考题和习题	376	的选择	390
第十七章 液压系统设计	379	三、油箱	392
第一节 明确设计要求，进行工况分析	379	四、阀集成块	392
一、明确设计要求	379	五、管路及管路布置	393
二、进行工况分析	380	第七节 绘制工作图、编写技术文件	393
第二节 确定液压系统的主要参数	381	一、绘制工作图	393
一、初选系统的工作压力	381	二、编写技术文件	394
二、计算液压缸的工作面积和流量	382	第八节 液压系统设计计算举例	394
三、计算液压马达的排量和流量	382	一、工况分析	394
四、绘制执行元件工况图	383	二、液压缸主要参数的确定	394
		三、液压系统图的拟定	395
		四、液压元件的选择	396
		五、液压系统的性能验算	396
		思考题和习题	398
第四篇 液压系统工作介质、污染控制及液压辅件			
第十八章 液压系统工作介质	401	第三节 工作介质的分类	411
第一节 工作介质的主要理化性能	401	一、按品种分类	411
一、密度	401	二、按粘度分类	412
二、压缩系数和体积弹性模量	402	第四节 液压油（液）的主要品种及技术性能	412
三、油中混气与有效体积弹性模量	403	一、矿物油型及合成烃型液压油的主要品种及技术性能	412
四、汽化压力	403	二、难燃液的主要品种及技术性能	414
五、粘度	403		
第二节 液压系统对工作介质的主要性能要求	409		

第五节 液压油（液）的选用	416	三、过滤器尺寸的确定	453
一、液压油的选用	416	四、检测并确认能否达到目标	
二、液压油粘度等级的选择	418	清洁度	453
三、难燃液压液的选用	419	第七节 液压系统污染控制与管理	454
第六节 液压油（液）的合理使用 和维护	421	一、污染控制平衡图	454
一、合理使用的要点	421	二、污染源及控制措施	455
二、矿物油型液压油的更换	422	三、液压元件和系统的清洗	456
三、难燃液压液的维护及监测	423	四、液压系统污染控制管理规范	457
第七节 水及可快速生物分解的液 压液	425	思考题和习题	457
一、水是最理想的工作介质	425	第二十章 液压密封装置	458
二、可快速生物分解的液压液	426	第一节 密封件的分类和材料	458
思考题和习题	427	一、密封件的分类	458
第十九章 工作介质的污染控制与 管理	428	二、对密封装置的基本要求	459
第一节 污染物的种类、来源及危害	428	三、常用密封材料	459
一、污染物的种类及来源	428	第二节 O形密封圈	461
二、固体颗粒污染物及其危害	429	一、O形圈的特点及用途	461
三、空气侵入及其危害	430	二、O形圈尺寸规格的合理选用	462
四、水的侵入及其危害	430	三、O形圈安装沟槽的合理设计	462
第二节 油液污染度等级及测定	431	四、安装和使用中应注意的问题	464
一、污染度等级	431	五、异形截面橡胶O形圈	466
二、污染度测定方法	433	六、非橡胶O形圈	467
第三节 污染磨损、污染敏感度及 失效形式	436	第三节 唇形密封圈	468
一、污染磨损机理	436	一、V形密封圈	468
二、液压泵污染敏感度试验方法	437	二、Y形密封圈	469
三、失效形式	439	三、特殊形状唇形密封圈	470
第四节 过滤原理、过滤器结构及其 性能参数	440	第四节 同轴密封圈（橡塑组合滑环 密封）及支承环	471
一、油液的净化方法	440	一、同轴密封圈（橡塑组合滑环 密封）	471
二、过滤原理及过滤介质	440	二、支承环	472
三、过滤器的分类及结构	442	第五节 旋转轴唇形密封及橡塑 组合旋转密封	473
四、过滤器的性能参数	444	一、旋转轴唇形密封圈	473
第五节 过滤系统的污染控制分析	445	二、橡塑组合旋转密封圈	474
一、过滤系统污染控制方程	445	第六节 机械密封	475
二、流量脉动对过滤性能的影响	446	第七节 防尘圈	475
三、旁通泄漏对过滤性能的影响	447	一、普通型防尘圈	475
第六节 过滤系统的设计	448	二、橡塑组合防尘圈	475
一、过滤器的设置位置	448	三、旋转轴用防尘圈	476
二、过滤器精度的选择	450	思考题和习题	476
第二十一章 液压辅件	477	第一节 蓄能器	477

一、蓄能器的功用及分类	477
二、蓄能器的工作过程及原理	480
三、蓄能器参数的计算	481
四、蓄能器的选择、安装及使用	485
第二节 油箱	486
一、油箱的功用及类型	486
二、油箱容积的确定	488
三、油箱的结构要点	490
四、油箱附件	492
第三节 冷却器	494
一、冷却器的分类	494
二、冷却器的计算和选用	495
三、冷却器的安装	496
第四节 液压管路及接头	497
一、管路的种类及材料	498
二、油管内径和壁厚的确定 及受力分析	498
三、管接头的结构及选择	500
思考题与习题	504
参考文献	506



第一章

结 论

液压传动是以液体作为工作介质，通过各种液压元件实现能量转换、传递和控制的技术。它作为现代传动和控制的关键基础技术之一，已被广泛应用于各类机械装备中。

液压元件和系统是技术性很强，对主机性能影响极大的一类基础件。世界工业发达国家都将液压工业列为竞相发展的产业，其发展速度也远远高于机械工业的发展速度。现代液压元件、系统及其控制已发展成为综合的液压技术，其应用和发展被普遍认为是衡量一个国家的工业水平和现代工业发展水平的重要标志。

第一节 液压传动的工作原理和基本特征

一部机器通常由三部分组成，即原动机→传动装置→工作机。原动机的作用是把各种形态的能量转变为机械能，是机器的动力源；工作机是利用机械能对外作功；传动装置设在原动机和工作机之间，起传递动力和进行控制的作用。传动的类型有多种，按照传动所采用的机件或工作介质的不同主要可分为：机械传动、电力传动、气压传动和液体传动。

用液体作工作介质进行能量传递和控制的，称为液体传动。按其工作原理不同，又可分为液压传动和液力传动。前者主要利用液体的压力能来传递动力；后者主要利用液体的动能传递动力。

液压传动是利用液体静压传动原理来实现的。现以图 1-1 所示的液压千斤顶为例来说明液压传动的工作原理和基本特征。

如图 1-1 所示，当向上抬起杠杆时，小液压缸 1 中的小活塞向上运动，小液压缸下腔容积增大形成局部真空，排油单向阀 2 关闭，油箱 4 中的油液在大气压作用下经吸油管顶开吸油单向阀 3 进入小液压缸的下腔。当向下压杠杆时，小液压缸下腔容积减小，油液受挤压，压力升高，关闭吸油单向阀 3，顶开排油单向阀 2，油液经排油管进入大液压缸 6 的下腔，推动大活塞上移顶起重物。如此不断上下扳动杠杆，则不断有油液进入大液压缸下腔，使重

物逐渐举升。如杠杆停止动作，大液压缸下腔油液压力将使排油单向阀 2 关闭，大活塞连同重物一起被锁住不动，停止在举升位置。如打开截止阀 5，大液压缸下腔通油箱，大活塞将在自重作用下下移，回复到原始位置。

由液压千斤顶的工作原理可知，小液压缸 1 与排油单向阀 2、吸油单向阀 3 一起完成吸油与排油，将杠杆的机械能转换为油液的压力能输出，称为（手动）液压泵。大液压缸 6 将油液的压力能转换为机械能输出，拾起重物，称为（举升）液压缸。图中大、小液压缸等组成了最简单的液压传动系统，实现了力和运动的传递。

液压传动的基本特征是：

(1) 力的传递 设大液压缸活塞面积为 A_2 ，作用在大液压缸活塞上的负载力为 F_2 ，该力在大液压缸中所产生的液体压力为 $p_2 = F_2 / A_2$ 。根据帕斯卡原理，“在密闭容器内，施加于静止液体上的压力将以等值同时传递到液体各点”，所以，液压泵的排油压力 p_1 应等于大液压缸中的液体压力 p_2 ，即 $p_1 = p_2 = p$ ，液压泵的排油压力又称为系统压力。由此可得

$$\frac{F_1}{A_1} = \frac{F_2}{A_2} = p \quad (1-1)$$

或

$$F_2 = pA_2 = F_1 \frac{A_2}{A_1} \quad (1-2)$$

式中 F_1 —— 小液压缸活塞上的作用力；

A_1 —— 液压泵活塞面积。

在 A_1 、 A_2 一定时，负载力 F_2 越大，系统中的压力 p 也越大，所需要的作用力 F_1 也越大，即系统压力与外负载密切相关。这是液压传动工作原理的第一个特征：液压传动中工作压力取决于外负载（包括外力和液阻），并非取决于液压泵，泵只是按负载大小提供压力而已。

通过改变大液压缸活塞面积 A_2 和（或）系统工作压力 p ，可以获得为驱动负载所需的任意大小的负载力 F_2 。因此，利用液压传动很容易获得大型设备上所需要的很大的力和力矩。为了保证工作安全，液压系统中的工作压力不允许任意提高，而必须限定在某一额定值以内。

(2) 运动的传递 如果不考虑液体的可压缩性、漏损和缸体、管路的变形，液压泵排出的液体体积必然等于进入大液压缸的液体体积。设液压泵活塞位移为 s_1 ，大液压缸活塞位移为 s_2 ，则有

$$s_1 A_1 = s_2 A_2 \quad (1-3)$$

上式两边同除以运动时间 t ，得

$$q_1 = v_1 A_1 = v_2 A_2 = q_2 = q \quad (1-4)$$

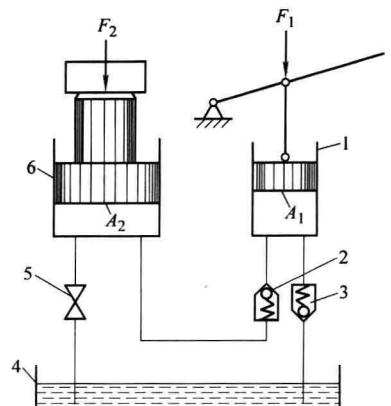


图 1-1 液压千斤顶工作原理图

1—小液压缸 2—排油单向阀 3—吸油单向阀 4—油箱 5—截止阀 6—大液压缸

式中 v_1 、 v_2 ——液压泵中活塞、大液压缸中活塞的平均运动速度；

q_1 、 q_2 ——液压泵输出的平均流量、大液压缸输入的平均流量。

由上述可见，液压传动是靠密闭腔工作容积变化相等的原理实现运动（速度和位移）的传递。调节进入大液压缸的流量 q ，即可调节其活塞的运动速度 v_2 ，这是液压传动工作原理的第二个特征；活塞的运动速度只取决于输入流量的大小，而与外负载无关。如果活塞尺寸一定，只要连续改变泵的输出流量 q ，就可以连续改变活塞的运动速度，从而实现无级调速。

从上面的讨论还可以看出，与外负载力相对应的流体参数是流体压力，与运动速度相对应的流体参数是流体流量。因此，压力和流量是液压传动中两个最基本的参数。

图 1-1 中，使大活塞上的负载力 F_2 上升所需要的功率为

$$P = F_2 v_2 = pA_2 \frac{q}{A_2} = pq \quad (1-5)$$

式中，若取压力 p 的单位为 Pa，流量 q 的单位为 m^3/s ，则功率 P 的单位为 W。由此可见，液压系统工作压力与流量之积就是功率，称之为液压功率。

由图 1-1 也可以看出，在小液压缸中，驱动小活塞所作的机械功变成排出液体的压力能；而在大液压缸中，进入大液压缸的液体压力能通过大活塞转变为驱动负载所需的机械能。所以在液压系统中要发生两次能量的转换。把机械能转变为液体压力能的元件或装置称为液压泵或能源装置；而把液体压力能转变为机械能的元件称为执行元件。

第二节 液压传动系统的组成

一、液压系统的组成

工程实际中的液压传动系统，在液压泵—液压执行元件（液压缸或液压马达）的基础上还应设置有控制执行元件运动方向、运动速度和最大作用力的装置以及其他辅件，下面以图 1-2 所示磨床工作台液压系统为例，说明其组成。

液压泵 3 由电动机驱动旋转，从油箱 1 经过滤器 2 吸油。当换向阀 5 的阀心处于图示位置时，压力油经流量控制阀 4、阀 5 和管道 9 进入液压缸 7 的左腔，推动活塞向右运动。液压缸 7 右腔的油液经管道 6、阀 5 和管道 10 流回油箱。使换向阀 5 的阀心处于左端工作位置时，液压缸活塞反向运动。

改变流量控制阀 4 的开口，可以改变进入液压缸的流量，从而控制液压缸活塞的运动速度。液压泵排出的多余油液经溢流阀 11 和管道 12 流回油箱。液压缸的工作压力取决于负载，液压泵的最大工作压力由溢流阀 11 调定，其调定值应为液压缸的最大工作压力及系统中油液流经阀和管道的压力损失的总和。因此，系统的工作压力不会超过溢流阀的调定值，溢流阀对系统还起着过载保护作用。

由上面的例子可以看出，一个正常工作的液压系统，一般都应具有下列五个主要部分：

(1) 动力源—液压泵站 它将电动机（或其他原动机）输出的机械能转变为工作液体的压力能。一般为液压泵。

(2) 执行元件 包括液压缸和液压马达。它把工作液体的压力能重新转变为往复直线运

动或回转运动的机械能，推动负载运动。

(3) 控制元件 包括对液压系统中液体压力、流量(速度)和方向进行控制和调节的压力阀、流量阀和方向阀，实现液压系统的工作循环。

(4) 辅助元件 为保证液压系统正常工作所需的上述三类元件以外的装置，在系统中起到输送、贮存、加热、冷却、过滤和测量等作用。包括管路、管接头、油箱、过滤器、蓄能器以及各种指示和控制仪表等。

(5) 工作介质 利用它进行能量和信号传递。

以上五个部分将在后续章节中分别进行深入介绍。

二、液压系统的图形符号表示

图1-2所示的磨床工作台液压系统是一种半结构式的工作原理图，其直观性强，容易理解，但绘制起来比较繁琐。为了简化液压系统的表示方法，通常采用图形符号来绘制液压系统原理图。元件的图形符号脱离了元件本身的具体结构，只表示其职能、操作(控制)方法及外部连接。用图形符号绘制的液压系统图表明组成系统的元件、元件间的相互关系及整个系统的工作原理，并不表示其实际安装位置及布管，具有简单明了，绘制方便等优点。我国已制订液压与气动图形符号标准GB/T786.1—1993，图1-3就是按国标GB/T786.1—1993绘制的由图1-2所示的磨床工作台液压系统原理图。

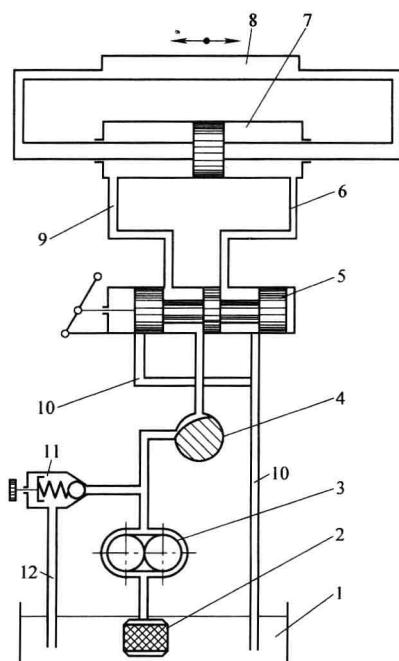


图1-2 磨床工作台液压系统

工作原理结构示意图

1—油箱 2—过滤器 3—液压泵 4—流量
控制阀 5—换向器 6、9、10、12—管道
7—液压缸 8—工作台 11—溢流阀

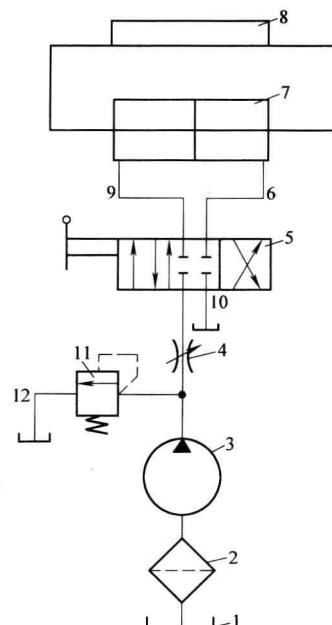


图1-3 磨床工作台液压系统原理图

1—油箱 2—过滤器 3—液压泵 4—流量
控制阀 5—换向器 6、9、10、12—管道
7—液压缸 8—工作台 11—溢流阀