

煤矿技工校及技工培训用教材

# 采掘运机械概论

南桐矿务局技工学校编

# 采掘运机械概论



南桐矿务局技工校

## 前　　言

本书是根据原煤炭部颁发的《采煤机械》《掘进机械》等教学大纲的要求，在高级讲师秦中育的指导下，由南桐矿务局技工校组织编写的。

本书共三篇十三章

第一篇由前六章组成。第一章煤电钻；第二章 $MLS_3-170$ 型采煤机；第三章单体液压支柱；第四章液压支架；第五章工作面可弯曲刮板输送机；第六章安全液力联轴器。第二篇掘进机械共三章。第七章 $ELMA$ 半煤岩部分断面掘进机；第八章 $F8-1$ 型联合掘进机；第九章 $EL-30$ 岩巷全断面掘进机。第三篇运输机械共四章。第十章胶带输送机；第十一章 $JW2100/100$ 型无极绳绞车；第十二章轨道与矿车；第十三章电机车运输。

本书可作为煤矿技工校试用教材及职工培训用书，也可供煤矿机电技术人员参考。

本书第一、二、三、四、五、六由吴晓波编写，第七、八章由周德华编写，第九、十、十一、十二、十三章由窦宝玉编写，并由吴晓波主编，经张本校同志主审。本书编写过程中得到校内外许多同志的关心，支持和帮助，在此表示深深的谢意。

鉴于时间紧，编者的水平及经验不足，书中难免有缺点和不妥之处，请读者批评指正。

一九九一年五月

## 目 录

### 第一篇 采煤机械 ..... ( 1 )

#### 绪论

第一章 煤电钻 ..... ( 3 )

第一节  $MZ_2$ —12型煤电钻 ..... ( 3 )

第二节 钻杆和钻头 ..... ( 4 )

第二章  $MLS_3$ —170型采煤机 ..... ( 5 )

第一节 概述 ..... ( 6 )

第二节 牵引部组成及传动系统 ..... ( 9 )

第三节 截割部组成及传动系统 ..... ( 22 )

第三章 单体液压支柱 ..... ( 24 )

第一节  $NDZ$  型单体液压支柱 ..... ( 24 )

第二节  $DZ$  型外注式单体液压支柱 ..... ( 27 )

第四章 液压支架 ..... ( 30 )

第一节 概述 ..... ( 30 )

第二节  $ZY35$ —17/35 型液 压 支 架 ..... ( 33 )

第三节 乳化液泵站 ..... ( 36 )

第五章 工作面可弯曲刮板输送机 ..... ( 42 )

第一节 概述 ..... ( 42 )

第二节  $SGW$ —44A型可弯曲链板运输机 ..... ( 46 )

第三节  $SGW$ — $\frac{40}{80}$ 型可弯曲链板运输机 ..... ( 52 )

第四节  $SGW$ —150 型刮板输送机 ..... ( 56 )

第五节  $QZS$ —40 型转载机 ..... ( 63 )

第六章 安全液力联轴器 (400型) ..... ( 68 )

### 第二篇 掘进机械 ..... ( 71 )

第七章  $ELMA$ 半煤岩部分断面掘进机 ..... ( 72 )

第一节 概述 ..... ( 72 )

第二节 结构和工作原理 ..... ( 74 )

第三节 液压系统 ..... ( 82 )

第四节 使用与维修 ..... ( 84 )

第八章  $F8$ —1型联合掘进机 ..... ( 85 )

第一节 概述 ..... ( 85 )

第二节	结构和工作原理.....	( 86 )
第三节	使用与修护.....	( 98 )
<b>第九章</b>	<b>EJ—30 岩巷全断面掘进机.....</b>	( 99 )
第一节	概述.....	( 99 )
第二节	EJ—30 岩巷 全断面掘进机的结构.....	( 100 )
第三节	液压系统.....	( 108 )
第四节	岩巷全断面掘进机的结构分析.....	( 110 )
第五节	使用与维修注意事项.....	( 112 )

### 第三篇 运输机械..... ( 113 )

<b>第十章</b>	<b>胶带输送机.....</b>	( 113 )
第一节	概述.....	( 113 )
第二节	S PJ—800 型 绳架式胶带输送机.....	( 114 )
第三节	可伸缩式胶带输送机.....	( 118 )
第四节	钢丝绳芯胶带输送机.....	( 120 )
第五节	钢丝绳牵引胶带输送机.....	( 121 )
<b>第十一章</b>	<b>JW210/100型无极绳绞车.....</b>	( 127 )
第一节	概述.....	( 127 )
第二节	结构原理.....	( 127 )
第三节	使用.....	( 134 )
<b>第十二章</b>	<b>轨道与矿车.....</b>	( 136 )
第一节	轨道.....	( 136 )
第二节	矿车.....	( 137 )
<b>第十三章</b>	<b>电机车运输.....</b>	( 140 )
第一节	概述.....	( 140 )
第二节	矿用电机车的机械结构.....	( 144 )

## 第一篇 采煤机械

## 緒論

高速发展煤炭工业的根本出路在于机械化，关键还在于实现采、掘、运的机械化和综合机械化，以达到产量高、成本低、效率高、质量好、减轻笨重体力劳动和安全生产的目的，适应煤炭工业现代化的发展。

采煤机、工作面输送机、液压支架等是机械化采煤工作面的主要设备，主要任务是在长壁工作面完成落煤、装煤、运煤及支护等几个主要工序。

目前，我国普遍使用的有刨煤机和滚筒式采煤机两种类型。

刨煤机是一种刨削式浅截深采煤机，由煤刨、可弯曲刮板输送机和液压推进装置等组成，可与液压支架配套，组成综合机械化采煤工作面。按刨刀对煤体的作用力性质可分为静力刨煤机和动力刨煤机两类，前者靠刨刀对煤壁的静压力破煤，后者靠刨刀对煤体冲击破煤。目前主要使用的是静力刨煤机。静力刨煤机根据刨煤的结构型式不同可分为：拖钩式、刮斗式和滑行式。刨煤机是实现机械化采煤的主要途径之一，尤其在薄煤层中，优越性更加突出。

滚筒采煤机自五十年代出现以后，很快得到广泛使用，并且在结构和性能方面不断在改进和完善。

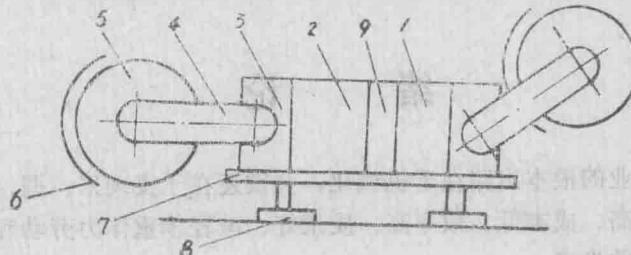
滚筒采煤机是利用螺旋滚筒作为截割机构，靠安装在滚筒上的截齿将煤破碎。并通过滚筒上的螺旋叶片将破碎下来的煤装入工作面输送机。

滚筒采煤机分为单滚筒和双滚筒两类。最初的单滚筒采煤机，其滚筒高度不能调节，如我国早期生产的MLQ-64型单滚筒采煤机。这种采煤机的采高只能稍大于滚筒的直径，若煤层厚度超过滚筒直径很多，则留下的顶煤需人工处理。如果换用较大直径的滚筒，以适应较厚的煤层，则底托架需要相应加高，以免滚筒截割底板。由于该机的采高范围很小，不能适应煤层厚度的变化和底板起伏的条件，故目前这种类型的采煤机已逐渐被淘汰。

为了适应煤层厚度和底板起伏的变化，目前的采煤机其滚筒高度都是可调的。一种是底托架调高，另一种是摇臂调高，这在滚筒采机的发展史上算是第一次重大改革，尤其是六十年代初，出现了摇臂式滚筒采煤机之后，采煤机的工作范围大大地扩大了，不但可以进行“卧底”还有可能自开工作面一端的切口，可分两趟开采二米以上的煤层。这种采煤机还改用圆环链牵引，采用自行拖电缆，以及弧形挡煤板等辅助装置，有人称这种采煤机为第二代

的滚筒采煤机。第二次的重大改变，是由单滚筒改为双滚筒，这样就满足了一次采全高和取消工作面两端开切口的需要。与此同时，采煤机还配备了大功率的水冷电动机，采用了内外喷水技术和静力铲煤板；为了增加采煤机的稳定性采用了导向管、或矩形导轨；有些采煤机还实现了无线电遥控，有人把这种采煤机为第三代滚筒采煤机。

双滚筒采煤机如图a所示。目前大都采用锚链牵引和无链牵引两种方式。



图a 双滚筒采煤机

从总的来说，滚筒式采煤机对煤质硬度、地质条件、采高变化的范围适应性强，生产能力大。因而滚筒式采煤机在综采工作面得到了广泛的应用。

回采工作面采用的可弯曲刮板输送机，除运煤和做采煤机运行轨道外，它还可作为移置液压支架的支点。根据刮板链的形式和布置不同，可弯曲刮板输送机分为并列式和重叠式两大类。并列式一般限用于薄煤层中，重叠式应用范围较广。

在回采工作面的生产过程中，为了防止顶板垮落，维护一定的工作空间，以保证工人的安全和各项工作的正常进行，必须对顶板进行支护和控制。目前广泛采用液压支架，它能实现支撑、切板、前移和推移输送机等。采用液压支架，实践证明能够增加工作面产量，提高劳动生产率，降低成本，减轻工人的体力劳动和保证安全生产。

机械化采煤，按机械化程度来分，可分为一般机械化和综合机械化。

一般机械化回采工作面，通常用单滚筒采煤机与SGW-44型(或其他型)可弯曲刮板输送机、金属支柱、铰接顶梁配套。

综合机械化回采工作面的主要设备，有双滚筒采煤机和可弯曲刮板输送机以及液压支架。并且通过这些设备相互配合和协调工作，实现了采煤工序的全部机械化。从而提高了工作面产量和效率，减轻了人工体力劳动，创造了安全生产条件。因而大力发展综采，是煤矿生产发展的主要途径之一。

# 第一章 煤电钻

## 第一节 MZ<sub>2</sub>-12型煤电钻

### 一、概述

MZ<sub>2</sub>-12型手持式煤电钻，是煤矿回采机掘进工作面向中硬和坚硬煤层及软岩钻孔用的机具。它具有较大的功率，与麻花钻杆配套，进行旋转式干式钻眼；具有防爆性能，可用于有瓦斯、煤尘爆炸危险的矿井中。

MZ<sub>2</sub>-12型煤电钻的技术特征如下：

输出功率	1.2	单位：千瓦
电压	127	单位：伏
电流	9	单位：安培
电动机转速	2840	单位：转/分
钻杆转速	640	单位：转/分
电动机效率	72%	
钻孔直径	36~45	单位：毫米

### 二、结构

如图1-1所示为MZ<sub>2</sub>-12型煤电钻的构造，它由防爆电动机、减速齿轮、散热风扇、外壳和手柄等组成。

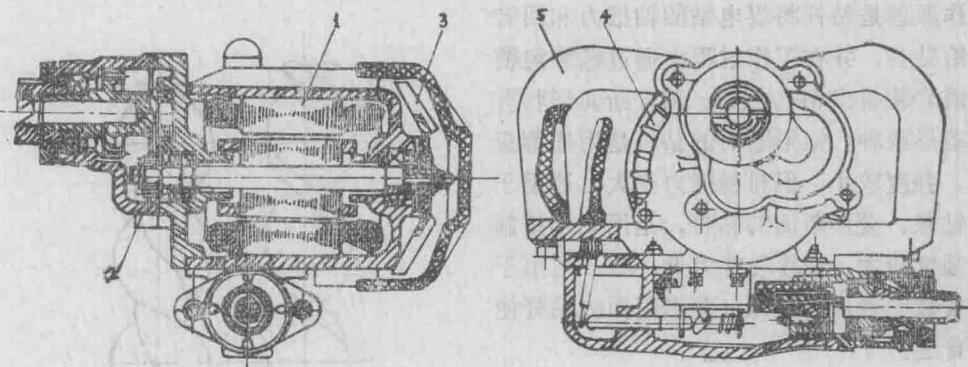


图 1-2 MZ<sub>2</sub>-12型煤电钻的构造

1—防爆电动机； 2—减速齿轮； 3—散热风扇； 4—外壳； 5—手柄

防爆电机及开关，装置在同一铝质的防爆壳体内，壳体的前端为具有防爆结合面的中间盖，电动机通过中间盖用4个螺栓与减速器连接，壳体的中部开关盒旁有电缆出线盒借以连接供电电缆与接地。为了操作安全，电钻的风扇罩端部有尼龙盖，开关手把由尼龙制成。

电动机为三相异步鼠笼全封闭自扇冷式感应电动机，转子在二个滚珠轴承上旋转，轴承分别安装在电机外壳及中间盖上，转子轴后端装置风扇，与电动机同步运转，扇热风扇是防

止电动机工作过程中发生过热现象，其后装有风扇罩。

在电钻手柄上包有绝缘橡胶，在手柄内设有开关手把，开关固定于开关盒内，当按下开关手把时，相应推动拨杆、推杆、开关，使动触点借弹簧作用抬起与定触点接触，开关接通电源；松开手把时，借弹簧的返回力使开关恢复原位，开关切断电源。电缆接入接线柱，再由导线与开关连接，电缆一端接入煤电钻，另一端接在防爆插销上。

减速箱由二对圆柱齿轮外啮合构成，将电动机主轴的2840转/分降至钻杆640转/分的转速。其传动系统如图1-2所示。

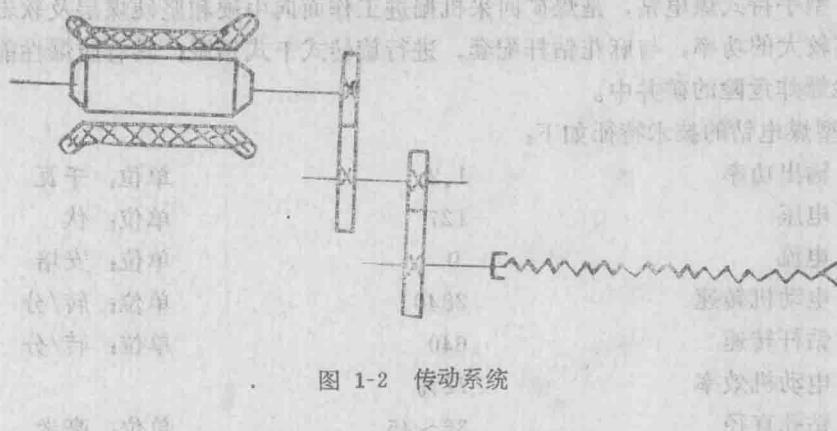


图 1-2 传动系统

## 第二节 钻杆和钻头

### 一、钻杆

煤电钻使用的钻杆大多数为螺旋形的“麻花钻杆”，如图1-3所示。

工作原理是钻杆将煤电钻的轴推力和回转力矩传给钻头，并在工作过程中通过螺旋沟槽将煤粉或岩粉排出钻孔之外。钻杆断面形状有矩形和菱形两种。矩形断面的钻杆是用扁钢扭制而成，强度较小，但排粉能力很大，适用于煤层中钻眼，菱形断面的钻杆，是用条钢扭制而成，强度较大，但排粉能力低一些，适用于煤层或较软的岩层中钻眼，菱形断面的钻杆使用较为普遍。

### 二、钻头

钻头是直接以切削方式对煤层和软岩层钻眼的工具，它由主刃、副刃、钻翼、钻头体、尾柄等组成，如图1-4所示。

主刃、副刃都是硬质合金刀片，镶在钻头翼上，直接承担切削煤层的工作。

钻头体是钻头的主要组成部分，其曲面恰好与钻杆螺旋表面吻合，以利排出煤粉。

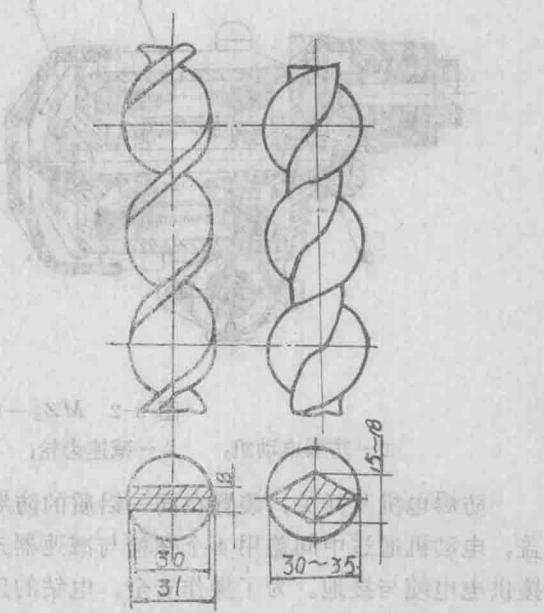


图 1-3 钻杆

钻头尾柄是供钻头及钻杆连结之用。

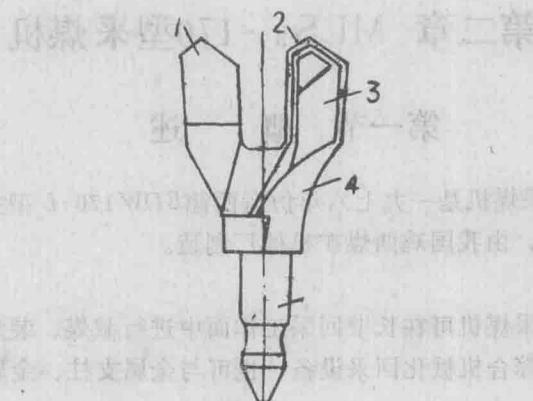


图 1-4 煤电钻钻头

1—主刃; 2—副刃; 3—钻翼; 4—钻头体; 5—尾柄

## 第二章 $ML5_3$ -170型采煤机

### 第一节 概 述

$ML5_3$ -170型双滚筒采煤机是一九七六年仿造西德EDW170-L型并于一九七七年通过工业试验的一种国产采煤机，由我国鸡西煤矿机械厂制造。

#### 一、用途和使用范围

$ML5_3$ -170型双滚筒采煤机可在长壁回采工作面中进行截煤、装煤。它与可弯曲刮板输送机、液压支架等配套成综合机械化回采设备，也可与金属支柱、金属顶梁等配套成普通机械化回采设备。

这种采煤机的适用条件是：工作面长度200米左右，煤层厚度为1.6—3米，顶板中等稳定，底板起伏不大，煤质在中硬以下夹石较软，煤层倾角0—30°（煤层倾角超过10°时，须安装防滑安全装置）。可在有瓦斯和煤尘防爆危险的矿井使用，可截割硬度达2—3的普氏系数的矸石夹层。

其型号意义是： $M$ —采煤机； $L$ —联合； $S$ —双滚筒； $3$ —第三次设计； $170$ —其电动机功率为170千瓦。一般全称为 $ML5_3$ —170型双滚筒联合采煤机。

#### 二、主要组成部分及传动系统

$ML5_3$ -170型双滚筒采煤机的主要组成部分如图2-1所示。主要包括左、右截煤部的减

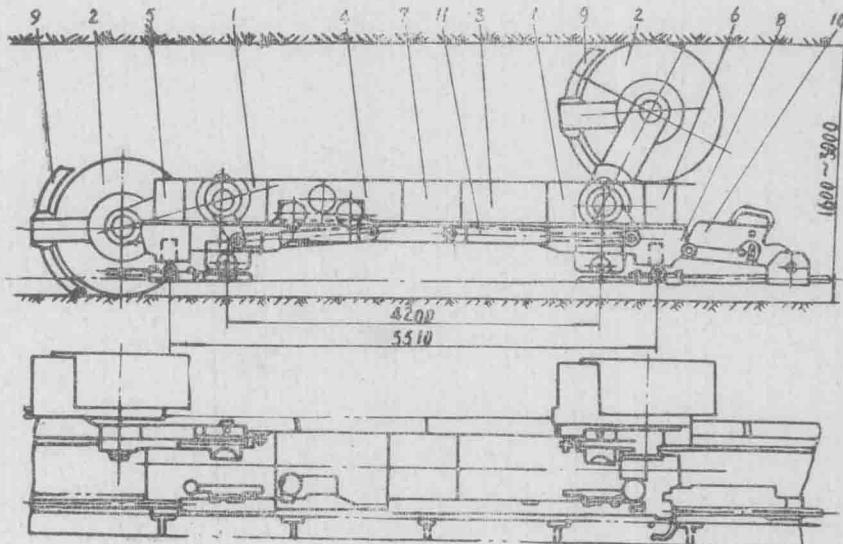


图 2-1  $ML5_3$ -170型采煤机外形示意图

1—左、右截煤部减速箱；2—左、右螺旋滚筒；3—电动机；4—液压牵引部；5—电液控制箱；6—接线箱；7—中间箱；8—底托架；9—弧形挡煤板；10—防滑装置；11—调高油缸

速箱1，左、右螺旋滚筒2，矿用防爆电动机3，液压牵引部4，带有电磁阀的电液控制箱5，带有电气按钮的接线箱6和无线电控制接收机的中间箱7，附属装置有底托架8，弧形挡煤板9和防滑装置10，此外还有液压紧链装置以及弧形挡煤板的液压翻转机构等。

MLS<sub>3</sub>-170型双滚筒采煤机的总传动系统如图2-2所示。

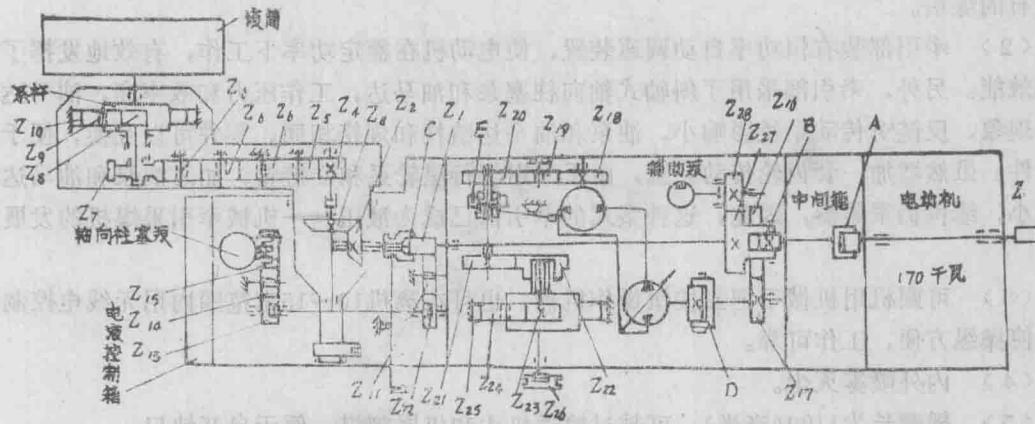


图2-2 MLS<sub>3</sub>-170型采煤机传动系统

一个170千瓦的电动机右端出轴直接驱动右截煤部，左端出轴经一中间箱内齿轮联轴节A和一过轴，通过齿轮联轴节B驱动牵引部，同时经过牵引部内的过轴驱动左截煤部。

左右两个牵引部的传动系统是完全一样的，现仅以图2-2中所表示出的左端截煤部的传动系统来说明。由牵引部左端出轴上的齿轮Z<sub>1</sub>进入左截煤部后，通过齿轮离合器C、圆锥齿轮Z<sub>2</sub>和Z<sub>3</sub>、摇臂箱中的齿轮Z<sub>4</sub>、惰轮Z<sub>5</sub>和三个相同惰轮Z<sub>6</sub>、齿轮Z<sub>7</sub>，然后经过行星齿轮传动装置Z<sub>8</sub>、Z<sub>9</sub>、Z<sub>10</sub>，最后带动滚筒主轴。另外齿轮Z<sub>1</sub>还经过Z<sub>11</sub>、Z<sub>12</sub>、Z<sub>13</sub>、Z<sub>14</sub>和Z<sub>15</sub>等齿轮带动一轴向柱塞泵，供给摇臂调高、机身调斜及翻转弧形挡煤板等的液压传动装置所需的高压油。

牵引部的传动系统：由齿轮联轴节B经齿轮Z<sub>16</sub>、Z<sub>17</sub>和齿轮联轴节D带动牵引部的主轴泵，主轴泵排出高压油驱动油马达，调节主泵的排油量可使油马达在0—1796(转/分)范围内无级调速。油马达经由输出轴上齿轮Z<sub>18</sub>、惰轮Z<sub>19</sub>、齿轮Z<sub>20</sub>、齿轮离合器E、齿轮Z<sub>21</sub>、Z<sub>22</sub>及行星齿轮传动中的Z<sub>23</sub>、Z<sub>24</sub>、Z<sub>25</sub>，最后带动行星齿轮系杆轴上的主动五星链轮Z<sub>26</sub>转动。油马达出轴后仍有三级齿轮减速，其原因是斜轴式轴向柱塞马达为高速小扭矩马达，最高转速达1796(转/分)，需要减速装置和放大扭矩，来满足采煤机的要求。其转速计算如下：

油马达最大转速  $n = 1796$  转/分

由油马达至链轮转速比：

$$i = \frac{Z_{20}}{Z_{18}} \cdot \frac{Z_{21}}{Z_{22}} \left(1 + \frac{Z_{25}}{Z_{23}}\right) = \frac{59}{18} \times \frac{71}{13} \times \left(1 + \frac{74}{13}\right) = 165.85$$

链轮最大转速：

$$n_{\text{链}} = \frac{n}{i} = \frac{1796}{165.85} = 10.83 \text{ (转/分)}$$

牵引锚链为φ22×86(毫米)圆环链轮为五齿，因此可得到采煤机的牵引速度为0~9.3(米/分)

另外，牵引部内有一辅助泵，它是由齿轮联轴节B的齿轮Z<sub>27</sub>经齿轮Z<sub>28</sub>驱动，给牵引部液压系统中主油路补油和供给控制油路压力油用的。

### 三、机器的特点

MLS<sub>3</sub>-170型采煤机具有以下特点：

〈1〉 电动机功率大，为水冷式防爆电机；机身强度较高，能截割地质条件较复杂和含有夹石的煤层。

〈2〉 牵引部装有恒功率自动调速装置，使电动机在额定功率下工作，有效地发挥了机器的效能。另外，牵引部采用了斜轴式轴向柱塞泵和油马达，工作压力和效率高，油马达无敲缸现象，反链对传动系统影响小，油泵和油马达结构和规格相同，零件可以互换，便于组织备件。虽然增加一套齿轮传动装置，由于采用了行星轮系和立链轮，加之油泵和油马达的体积小，结构仍很紧凑，因此，这种型式的牵引部已成为液压—机械牵引采煤机的发展方向。

〈3〉 可跟机用机械手把或按钮操作机器，也可在离机10~15米范围内用无线电控制，从而使操纵方便，工作可靠。

〈4〉 内外喷雾除尘。

〈5〉 摆臂长为1190(毫米)，可越过输送机头和机尾割煤，便于自开缺口。

〈6〉 采用液压翻转挡煤板装置。

〈7〉 有自动防滑装置，预防断链时机身下滑。

〈8〉 采用液压紧链装置来固定并张紧牵引链，保证牵引链张紧力为45~5吨，这也就改善了链与链轮的啮合条件和延长牵引链的使用寿命。

〈9〉 底托架下靠采空区侧的滑靴上，装有机身调斜油缸。

〈10〉 采煤机的几个主要组成部分为积木式的，可根据需要组成单摇臂、双摇臂、单电机、双电机、外牵引等多种形式，扩大了采煤机的使用范围。

### 四、采煤机的主要技术特征

生产能力(最大) 780(吨/小时)

采高 1.3~3(米)

截深 0.6(米)

滚筒直径 1.1(米)、1.6(米)、1.8(米)

滚筒转速 50、64、78转/分

牵引速度 0~9.3米/分

最大牵引力 20吨(牵引速度0~4.6米/分)

牵引锚链 φ22×86(毫米圆环链)

电动机功率 170(千瓦)

电动机电压 660/1140(伏)

电动机转速 1460(转/分)

机总重量 21.6(吨)

机身长×宽×高 6700×725×460(毫米)

## 第二节 牵引部组成及传动系统

### 一、牵引部组成

*MLS<sub>9</sub>-170*型双滚筒采煤机牵引部采用链轮垂直布置的锚链牵引方式，牵引力比较大，并且链轮吐链方便。

牵引部是由液压传动系统和机械传动两部分组成的。传动系统中采用轴向柱塞式高速油马达和ZK-H型行星减速机构。油马达经两级普通齿轮和行星机构减速后，传动链轮。行星机构内齿轮圈是固定的，中心轮的轴浮动，这样可使三个行星轮的载荷趋于均等。为了实现牵引部和电动机输出的功率恒定，装有液压和电液自动调速装置。

当牵引部传动装置驱动链轮转动时，链轮按逆时针方向旋转，则采煤机向右牵引；链轮顺时针方向旋转，则采煤机向左牵引。牵引方向由传动系统控制。

所采用的φ22×86毫米规格的圆环链，即链环圆钢直径为22毫米链环节距86毫米，能够承受较大的张力，其装设张紧装置的目的，是使采煤机锚链的松边保持一定的张力，有助于松边锚链从链轮中顺利吐出。

### 二、牵引部传动装置

传动主油泵和辅助泵的机械传动装置的结构如图2-3所示。电动机的左端出轴通过齿轮联轴节1和贯穿牵引部的过轴2传动左截割部，同时，通过联轴节1外面的齿轮3和齿轮4分别传动主油泵11和辅助泵24。齿轮3是用平键15装在齿轮联轴节1上的，它与齿轮5啮合。齿轮5通过平键与支承在滚动轴承7和8上的轴6连接。该轴左端为内齿圈，它与主油泵11的传动轴10上的齿轮9联结，从而带动主油泵运转。主油泵流量的变化是利用变量油缸通过滑块12，摇杆13改变主油泵缸体14的摆角来实现的。

辅助泵24的传动装置是：齿轮4带动齿轮16，而齿轮16与支承在轴承17和18上的空心轴19用平键相连结，空心轴又通过平键带动中心轴20和联轴节的21、22，最后由联轴节套22通过平键带动辅助泵轴23转动。辅助泵24用螺钉25固定在牵引部机壳上。图中26、27分别为辅助泵的吸油管和排油管。这个齿轮传动部分具有单独的油池，该油池可装油32公斤，油的标号为20号齿轮油(HL-20)备用)。

牵引部传动系统中的齿轮离合器，由于受弹簧作用，它经常处于结合状态，并用螺钉把它的操作手把固定住。当需要切断液压马达与链轮的联系时，可以利用离合器手把将齿轮离合器打开，并用机壳上的另一个孔眼把离合器手把固定在脱开的位置。

传动系统中的行星减速器结构见图2-4。液压马达经齿轮离合器及轴齿轮(图2-2中的Z<sub>21</sub>)驱动行星轮装置端部的大齿轮，该齿轮的端部用螺钉及空心胀销固定着一个内齿圈，它与中心轮端部带有弧形齿面的齿轮(其齿数与内齿圈相等)连结。齿轮用两套球轴承支轴在行星轮的系杆上，而系杆通过轴承支承在牵引部的机壳上。图中中心轮的一端支承在内齿圈中，而另一端则与三个按120°角分部的行星轮相啮合。由于中心轮没有轴承支承，因此，它在径向是游动的，而轴向则由卡环、弹簧圈固定，因而中心轮不能作轴向移动。行星轮用两个双列球面滚柱轴承并通过心轴固定在系杆上。中心轮通过行星轮和内齿轮传动系杆。系杆的端部通过齿轮联轴节与链轮连结，并用端盖将链轮沿轴向固定。由于中心轮采用径向游动结构，因而在运行中可使三个行星轮的载荷达到大致相等。

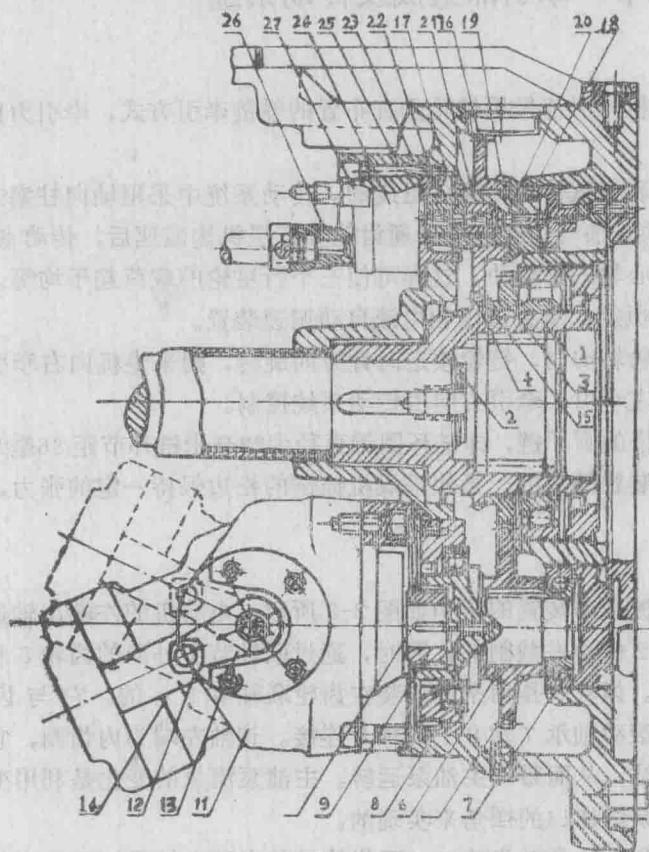


图 2-3 MLS<sub>3</sub>-170型采煤机主油泵和补油泵传动装置

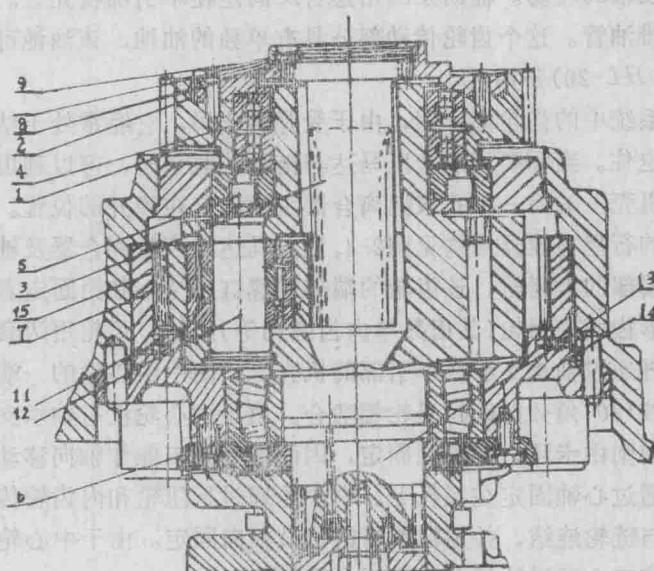


图2-4 牵引部行星轮传动结构

整个行星轮部件包括驱动中心轮的齿轮和主动链轮在内，可以事先装配成一个单独的部件，从牵引部机件的采空区一侧装入，然后用定位销和螺钉将轴承座14固定在牵引部壳体上。

该牵引部的机械减速装置与牵引部的液压系统共同使用一个油池，油池能容纳180公斤油。油的牌号为上稠90-1或上稠50-1。

### 三、机械传动系统

牵引部机械传动系统是电动机左端出轴经齿轮联轴器和齿轮Z<sub>2</sub>、Z<sub>8</sub>驱动主油泵，额定转速为2000转/分，同时经齿轮Z<sub>1</sub>、Z<sub>4</sub>驱动补油泵，额定转速为2000转/分因为电动机的转速为1460转/分，所以从电动机出轴到主油泵、补油泵之间属于增速传动。

在油马达与牵引链轮之间，要求总的传动比大，能得到低速大扭矩的效果，因此采用了两级齿轮减速和一级行星传动装置进行减速，即油马达的输出轴径齿轮Z<sub>6</sub>、Z<sub>7</sub>、Z<sub>8</sub>，和齿轮离合器，齿轮Z<sub>9</sub>、Z<sub>10</sub>，以及行星轮传动装置Z<sub>11</sub>、Z<sub>12</sub>、Z<sub>13</sub>，最后驱动行星轮系杆轴上的主动链轮，如果牵引部各齿轮的特征如表一所示的话，则系统的传动比为：

$$i = \frac{Z_8}{Z_6} \times \frac{Z_{10}}{Z_9} \times \left(1 + \frac{Z_{13}}{Z_{11}}\right) = \frac{59}{13} \times \frac{71}{13} \left(1 + \frac{74}{13}\right) = 166$$

从而，油马达为最大转速2000转/分时，主链轮转速为10.8转/分。由于通过调节主油泵的流量，即可改变油马达的转速，油马达的转速可在0~2000转/分之间改变，故主链轮的转速在0~10.8转/分范围内改变。如果圆环链节距为86毫米，对于五齿轮来说，采煤机可以得到0~9.33米/分的牵引速度。

表一

牵引部主要齿轮特征表

序号	Z <sub>1</sub>	Z <sub>2</sub>	Z <sub>3</sub>	Z <sub>4</sub>	Z <sub>6</sub>	Z <sub>7</sub>	Z <sub>8</sub>	Z <sub>9</sub>	Z <sub>10</sub>	Z <sub>11</sub>	Z <sub>12</sub>	Z <sub>13</sub>
齿数	98	48	36	72	13	32	24	13	71	13	29	74
模数	2		5		2		8				5	

系统中离合器，由于受弹簧作用，它经常处于闭合状态，当需要切断马达与链轮的传动时，可以利用离合器手把将离合器打开。

系统中采用行星传动装置，具有传动比大，传动平稳，结构紧凑，减少传动装置体积等优点。

### 四、液压传动系统

MLS<sub>3</sub>-170L型采煤机牵引部液压传动系统，是由主油泵将机械传动系统的机械能转换成液压能，又由油马达将液压能转换成机械能，其转换过程如图2-5所示。

牵引部液压传动系统具有控制牵引换向，调速和过载保护等较优越的性能，并且能实现无级调速和自动调速。其系统结构示意如图3-7所示。

#### 1. 主要液压元件

牵引部液压传动系统主要由主油泵、补油泵、油马达、控制阀组、安全阀、调速装置、手压泵和油管等元件组成。这些元件在牵引部内的位置如图2-5所示，各元件的结构如图3-6所示。

