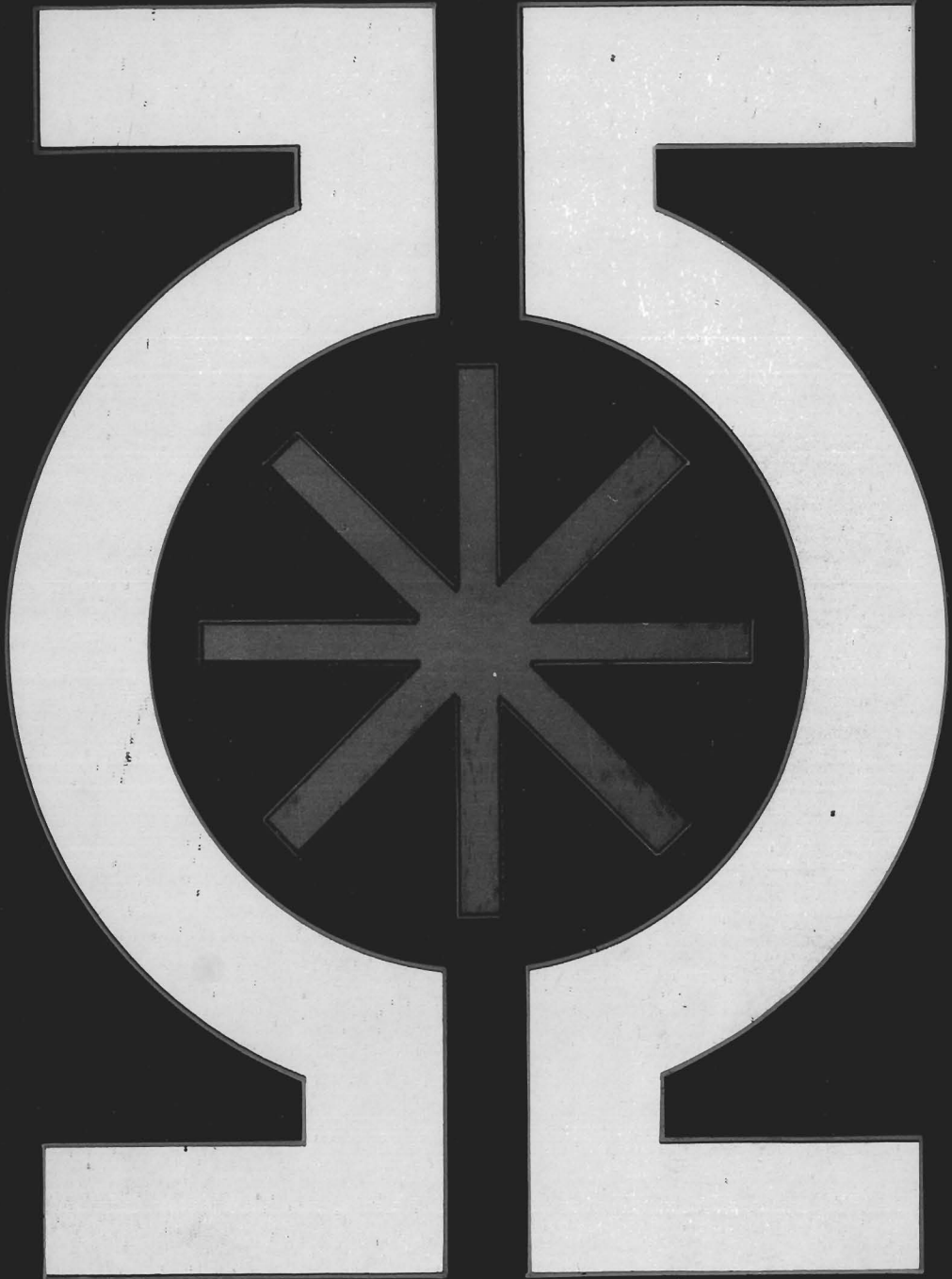




مید



نشریه فنی و آموزشی شرکت صنایع پمپ سازی ایران

پمپ - نشریه فنی و آموزشی شرکت صنایع پمپ سازی ایران

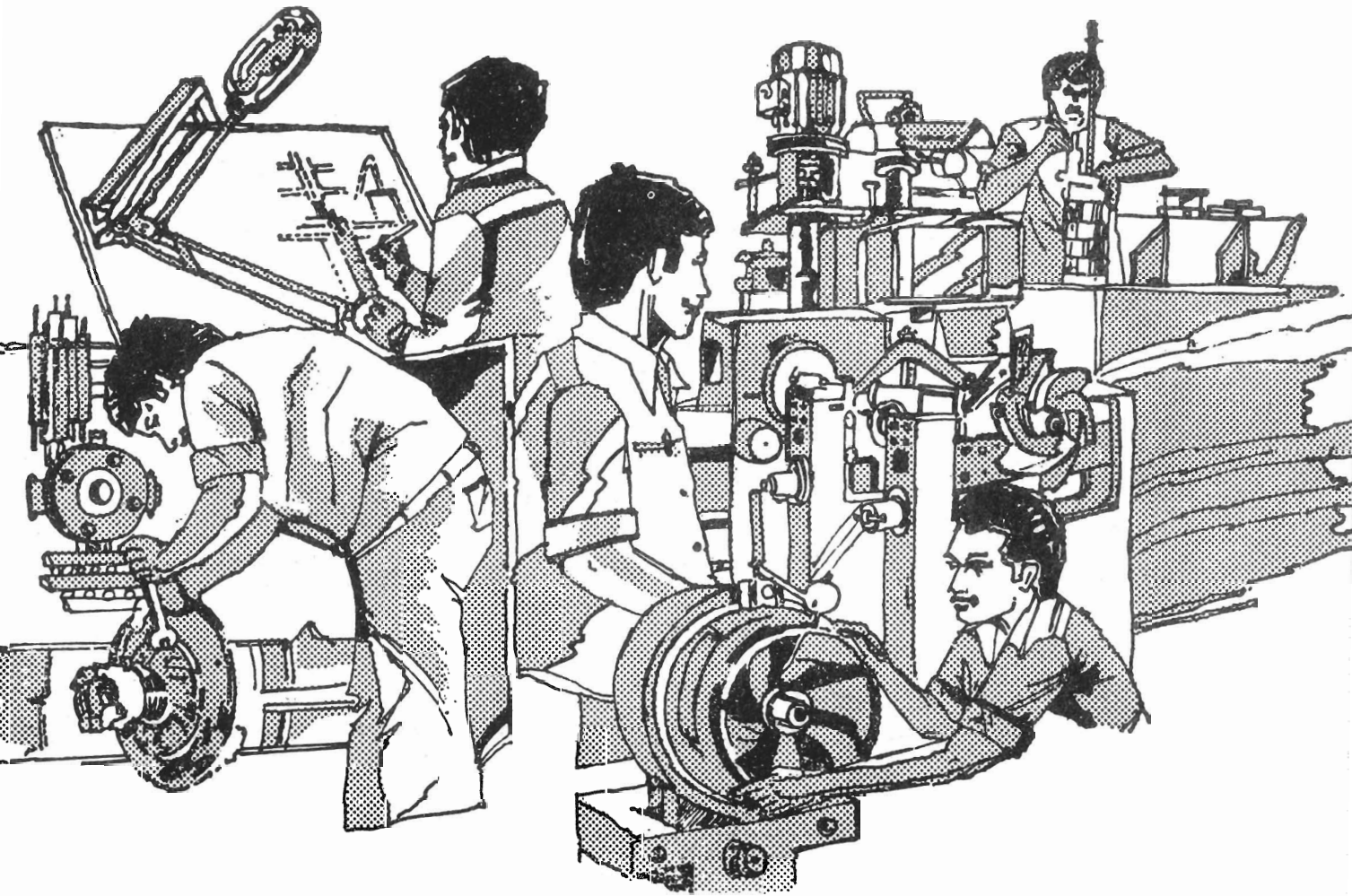
شماره ۳ - فروردین ماه ۱۳۶۴

فهرست مطالب :

محسن لطفی	روشهای نوین ماشینکاری
دکتر احمد لطفی	کنترل خودکار ایستگاههای پمپاژ (۱)
مهندس رحیم خانسی	روش انتخاب تجهیزات الکتریکی پمپهای شناور
علی فرح پور	کابل و کابل کشی (۱)
مهندس علی وکیلی تنها می	محدودیتهای کاربرد انواع پمپهای آب در رابطه
	کاویتاسیون ، خوردگی ، ساییدگی و موقعیت نصب
مهندس علی وکیلی تنها می	تاریخ تکامل پمپ (۱)

روشهای نوین ماشینکاری

نوشته: محسن لطفی - فوق لیسانس مدیریت صنعتی



چکیده:

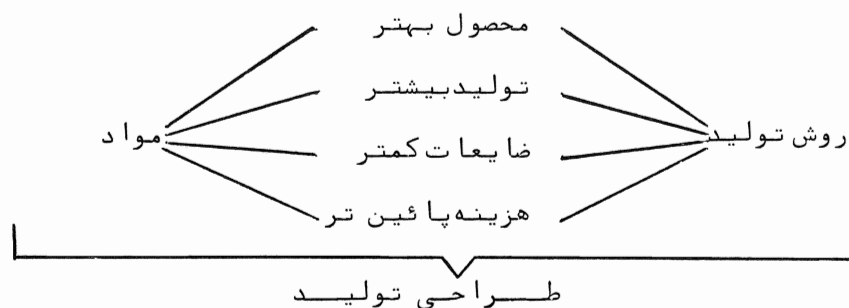
در این مقاله دو موضوع مطرح شده است:

اول، اهمیت بررسی مواد مصرفی و روشهای کنونی تولید به منظور حصول چهار عامل که در طراحی تولید مورد توجه می باشد. نظر به اینکه اکثریت قریب به اتفاق موسسات صنعتی ما روش های تولیدی و مواد پیشنهاد شده موسسات تولیدی خارجی را مورد استفاده قرار می دهند لذا اهمیت موضوع فوق مورد بررسی قرار گرفته است.

دوم، روش های نوین ماشینکاری که در سال های اخیر مطرح شده و تفاوت فاحشی با روشهای کنونی تولیدی دارد مورد بحث قرار گرفته است. این روش ها با توجه به سه عامل اصلی دسته بندی شده اند.

انتخاب مواد و روش ماشینکاری تحقیقا "از مهمترین عوامل در چگونگی راندمان کارگاه و محاسبات قیمت تمام شده" محصول می باشد در واقع به منظور داشتن راندمان مطلوب و قیمت تمام شده پایین تر بایستی توجه و آفری نسبت به انتخاب مناسب مواد و روش ماشینکاری نمود.

در اکثر کارخانجات کشور ما که معمولا "محصولات بر اساس مواد و روش های وارداتی تولید می شوند، درجه اهمیت ارزیابی مواد و روش تولید بسیار مشخص می باشد. بطور کلی به منظور ارزیابی مواد و روش بایستی چهار عامل اصلی مورد بررسی دقیق قرار گیرند.



در سال های اخیر که صنایع ماشین سازی رشد چشمگیری داشته اند، روش های تولیدی جدیدی معرفی شده اند که این روش ها توانسته اند تلفیق مناسبی از چهار عامل اصلی بالا را در صنایع ایجاد نمایند. مثلا "معرفی ماشین های مخصوص، ماشین های NC و CNC و یا ماشینینگ سنترها توانسته اند حرکت های بزرگی را در جهت بهبود روش های ماشینکاری ایجاد نمایند. علیهذا این پیشرفت ها فقط در زمینه های فوق نبوده، بلکه حرکت هایی نیز در زمینه ابداع روش های جدید ماشینکاری شده است که این روش ها بطور کلی با روش های معمول کنونی متفاوت می باشند.

رشد سریع صنایع هوایی و اتمی در سال های اخیر، لزوم استفاده از انواع مواد سخت با خواص فیزیکی و شیمیایی مخصوص را مانند کربیدها، فولادهای ضد زنگ، فولادهای مقاوم در برابر حرارت، را امری اجتناب ناپذیر نموده است. البته این مواد به واسطه سختی، مقاوم بودن در برابر حرارت و سایر خواص مطلوب مصرف زیادی نیز در سایر صنایع دارند.

علیرغم رشد سریع و چشمگیر روش های ماشینکاری کنونی، این روش ها به واسطه غیر اقتصادی بودن مناسب برای ماشینکاری همه مواد که دارای خواص مخصوص بوده و عده ای از آنها در بالا ذکر شد نمی باشند. بعلاوه ماشینکاری این مواد و تبدیل آنها به شکل های پیچیده مورد نیاز آنها مشکل و وقت گیر بوده، بلکه در بسیاری از موارد غیر ممکن نیز می باشد.

لذا متخصصین و مهندسين برای حل مسئله فوق موفق به ابداع تکنیک های جدیدی برای ماشینکاری انواع مواد و آلیاژها شده اند که این تکنیک ها با روش های گذشته تفاوت های فاحشی دارند. این روش های جدید با توجه به نوع انرژی که صرف می کنند سه دسته تقسیم می شوند:

الف - حرارتی و الکتروترمال

ب - شیمیایی و الکتروشیمیایی

ج - مکانیکی

در اینجا انواع مختلف هر کدام از روش های فوق مورد بحث قرار می گیرد.

الف - روش های ماشینکاری حرارتی و الکتروترمال

در این روش ها، انرژی حرارتی بر روی قسمت بسیار کوچکی از قطعه کار متمرکز شده و بدین وسیله ذرات بسیار ریزی از مواد قطعه کار آب و یا تبخیر می شود. این روش درست مانند تنظیم کردن یک عدسی در زیر نور خورشید برای سوزاندن کاغذ می باشد. در این روش ها، عمل فوق چندین مرتبه تکرار شده تا شکل خواسته شده قطعه کار برطبق نقشه ماشینکاری شود. این روش ها عبارتند از:

۱- روش ماشینکاری جریان الکتریکی (EDM)

Electrical Discharge Machining

۲- روش ماشینکاری پرتولیزر (LBM)

Laser Beam Machining

۳- روش ماشینکاری قوس پلازما (PAM)

Plasma Arc Machining

۴- روش ماشینکاری پرتو الکترون (EBM)

Electron Beam Machining

ب- روشهای ماشینکاری شیمیایی و الکتروشیمیایی

در روشهای ماشینکاری شیمیایی، قطعه کار توسط مواد شیمیایی مانند اسید ماشینکاری شده و در روشهای الکتروشیمیایی تجزیه مواد قطعه کار توسط جریان برق در محلول شیمیایی انجام می‌گیرد که در این محلول شیمیایی (الکترولیت) مواد قطعه کار آند (مثبت) و ابزار کار کاتد (منفی) می‌باشد. این روشها عبارتند از:

۱- روش ماشینکاری شیمیایی (CHM)

Chemical Machining

۲- روش ماشینکاری الکتروشیمیایی (ECM)

Electrochemical Machining

۳- روش سنگ زنی الکتروشیمیایی (ECG)

Electrochemical Grinding

۴- روش هونینگ الکتروشیمیایی (ECH)

Electrochemical Honing

ج- روشهای ماشینکاری مکانیکی

در اینگونه روشهای ماشینکاری، مواد قطعه کار توسط فرسایش مکانیکی به شکل دلخواه تبدیل می‌شود. این روشها عبارتند از:

۱- روش ماشینکاری ما فوق صوت (USM)

Ultrasonic Machining

۲- روش ماشینکاری با فشار مواد ساینده (AJM)

Abrasive Jet Machining

۳- روش ماشینکاری با فشار آب (WJM)

Water Jet Machining

لازم به یادآوری است که اگرچه ماشینکاری با فشار آب هنوز در مراحل آزمایشگاهی است، ولی در حال حاضر میتواند از فشار آب برای برش کاغذ، چوب، چرم و سایر اقلام مشابه استفاده نمود. بطور کلی میتوان خاطرنشان کرد که روشهای نوین ماشینکاری، موارد مصرف بسیار متنوعی داشته و میتواند انواع فلزها، آلیاژها و سایر مواد غیر فلزی را بوسیله آنها ماشینکاری نمود. این امر خود نقطه مثبتی برای این روشها بوده زیرا در روشهای معمول ماشینکاری معمولاً با یک دستگاه ماشین نمیتوان هرگونه فلز یا غیر فلز را بنحویکه مطلوب و در شرایط مختلف شکل ظاهری ماشینکاری نموده البته مطلوبیت عمل کرده کرد اما روشهای جدید ماشینکاری برای مواد فلزی و غیر فلزی متفاوت بوده و این امر در جدول ۱ مشخص شده است.

جدول ۱- موارد مصرف روشهای نوین ماشینکاری برای مواد متفاوت

Table 1—Application of Non-traditional Machining with Various Work Materials

Material	USM	AJM	ECM	CHM	EDM	EBM	LBM	PAM
<i>Metals and alloys</i>								
Aluminium	Poor	Fair	Fair	Good	Fair	Fair	Fair	Good
Steel	Fair	Fair	Good	Good	Good	Fair	Fair	Good
Super alloys	Poor	Good	Good	Fair	Good	Fair	Fair	Good
Titanium	Fair	Fair	Fair	Fair	Good	Fair	Fair	Fair
Refractories	Good	Good	Fair	Poor	Good	Good	Poor	Poor
<i>Non metals</i>								
Ceramic	Good	Good	Not applicable	Poor	Not applicable	Good	Good	Not applicable
Plastic	Fair	Fair	Not applicable	Poor	Not applicable	Fair	Fair	Fair
Glass	Good	Good	Not applicable	Fair	Not applicable	Fair	Fair	Not applicable

Poor = ضعیف

Fair = نسبتاً خوب

Good = خوب

Not applicable = غیر قابل مصرف

مطلوبیت کاربرد روشهای جدید همچون به شکل و اندازه قطعه کار و عملیات ماشین

سوراج هایی که قطر آن کمتر از ۰/۵۳ میلی متر باشد و طول سوراج کم باشد نسبتاً خوب بوده ولی برای سوراجکاری عمقی مناسب نباشد.

در جدول ۲ مطلوبیت کاربرد این روشها با توجه به اندازه قطعه کار و عملیات ماشین کاری مورد نیاز آمده است. در شکل ۳ نیز سطح صافی که میتوان با روشهای جدید ماشین کاری بدست آورد آمده است.

بطور کلی بایستی یادآور شد که روشهای جدید نمیتوان جایگزین طرق معمول ماشینکاری نمود، خصوصاً این روشها برای تمام مواد و مقاطع مطلوب نمیباشند. بلکه بهتر است روشهای جدید را تکمیل کننده های روشهای معمول ماشینکاری دانست. بدیهی است انتخاب روشهای نوین ماشینکاری بایستی با توجه به مواد قطعه کار، چگونگی عملیات، کیفیت بهتر کار و سایر عوامل کمتر مورد تصمیم گیری قرار گیرد.

شکل ۳- سطح صافی که میتوان با روشهای جدید ماشینکاری بدست آورد.

Table 14.4—Typical Surface Finishes from Non-Traditional Material Removal Processes

Machining processes	Surface finish, μm								
	12	6.3	3.2	1.6	0.8	0.4	0.2	0.1	0.05
Ultrasonic machining (USM)									
Abrasive jet machining (AJM)									
Electrical discharge machining (EDM)-roughing									
Electrical discharge machining (EDM)-finishing									
Electrical discharge grinding (EDG)									
Electrical beam machining (EBM)									
Laser beam machining (LBM)									
Plasma arc machining (PAM)									
Electrochemical machining (ECM) frontal cut									
Electrochemical machining (ECM) side cut									
Electrochemical grinding (ECG)									
Electrochemical deburring (ECD)									
Chemical machining (CHM)									

Normal application 
 Less frequent application 

حدول ۲ - مطلوبیت کاربرد روشهای جدید ماشینکاری با توجه به شکل قطعه کار و عملیات ماشینکاری.

Machining processes	Holes		Through cavities		Pocketing		Surfacing		Through-cutting		Special applications				
	Precision small holes	Deep holes	Small holes $L/D < 20$	Precision $0.15 < D < 0.03$	Standard	Shallow	Deep	Double contour of ring revolution	Surface	Shallow	Deep	Grinding	Honing	Debur-ring	Threading
Ultrasonic machining (USM)	--	Good	Good	Good	Good	Poor	Poor	Poor	Poor	Poor	--	Poor	Fair	Good	--
Abrasive jet machining (AJM)	--	Fair	Poor	Poor	Fair	--	--	--	--	Good	--	Good	--	Good	--
Electrochemical machining (ECM)	--	Good	Good	Fair	Good	Good	Good	Good	Fair	Good	Good	Fair	Good	Good	Poor
Chemical machining (CHM)	Fair	Fair	Poor	Poor	Fair	Good	Poor	--	--	Good	--	--	--	Poor	--
Electrical discharge machining (EDM)	--	Fair	Good	Good	Good	Good	Good	Fair	--	Poor	--	Good	--	Poor	Good
Electron beam machining (EBM)	Fair	Good	Fair	Poor	Poor	--	--	--	--	Good	Fair	--	--	--	--
Laser beam machining (LBM)	Good	Good	Fair	Poor	Poor	--	--	--	--	Good	Fair	--	--	--	--
Plasma arc machining (PAM)	--	Fair	Poor	Poor	Poor	--	--	Poor	Poor	Good	Good	--	--	--	Poor

Good = خوب

Fair = نسبتاً خوب

Poor = ضعیف

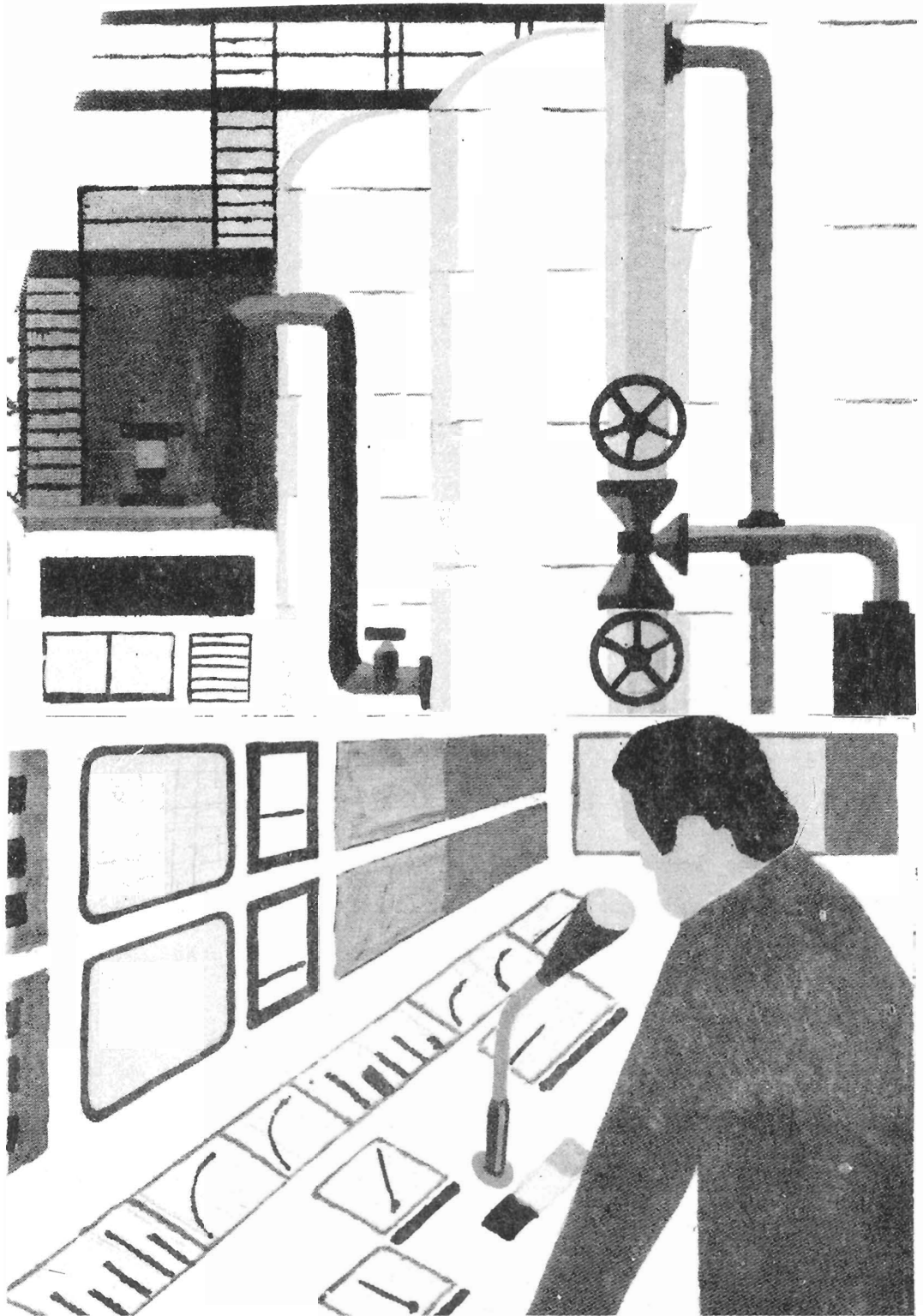
فهرست منابع :

- 1 - PRODUCTION TECHNOLOGY . 1980 . NEW DEHLI : HMT LTD . PP . 456-8
- 2 - EILON SAMUEL . 1962 . ELEMENTS OF PRODUCTION PLANNING AND CONTROL . NEW YORK :
THE MCMILLAN COMP . PP . 173 - 5
- 3 - BROOM H . N . 1967 . PRODUCTION MANAGEMENT . ILLINIOS : R . D . IRWIN INC .

کنترل خودکار ایستگاههای پمپاژ

قسمت اول

دکتر احمد لطفی



چکیده:

در این مقاله بعد از کوشش جهت روش ساختن محاسبات و معایب سیستم خودکار و امکانات و محدودیت‌های کاربردی آن، اصول اساسی و دستگاه‌های سیستم‌های خودکار توصیه داده شده است. با توسعه روش‌های نوین شبکه‌های آبیاری و رهکشی تحقیقات پیشرفته‌ای خودکار کردن ایستگاه‌های پمپاژ را لازم می‌گرداند. کنترل ایستگاه‌های پمپاژ برای تامین آب به دو طریق صورت می‌گیرد:

- کنترل مداوم که مقدار آب مورد نیاز را مستقیماً از ایستگاه تامین می‌نماید.

- کنترل ناپیوسته یا منقطع با بکار بردن یک مخزن حد واسطه.

کنترل منقطع با اندازه‌گیری سطوح آب در یک مخزن تحت فشار یا مخزن آزاد و یا بوسیله اندازه‌گیری فشار در یک مخزن تحت فشار انجام می‌گیرد.

کنترل مداوم با اندازه‌گیری مقدار جریان (دبی جریان) در لوله خروجی یا بکار بردن یک مخزن تحت فشار برای تامین مقادیر کم جریان انجام می‌پذیرد.

این مقاله چند متد کنترل سیستم خودکار همراه با سیستم‌های اصلی تنظیم و حفاظت تا سیسات را بیان می‌کند که در دو قسمت ارائه شده و اینک قسمت اول از نظر خوانندگان می‌گذرد.

مقدمه:

کنترل خودکار (۱) یا اتوماتیسم در انسان کردن کار انسان توسط یک ماشین و یا بطور دقیق توسط دستگاه‌های کنترل است. این دستگاه‌ها به مرور زمان کامل تر و پیچیده تر شده اند و در تمام زمینه‌های تکنیک و صنعت مورد استفاده قرار می‌گیرند. در عرصه‌های دستگاه‌های کنترل از صورت مکانیکی به صورت الکترونیکی تغییر یافته‌اند و می‌توان گفت برخلاف دهه‌های گذشته اینک قسمت اعظم فاکتورهای دخالت کننده در کار یک ماشین توسط دستگاه‌های کنترل، تنظیم و مرتب می‌شوند.

با وجود این صحبت از دستگاه‌های الکترونیکی در این مورد به علت پیچیدگی و تخصص‌های ویژه بی‌فایده خواهد بود. هدف از این سری مقاله نشان دادن اصول اولیه ایستگاه‌های پمپاژ در ارتباط با تکنیک‌های آبیاری جهت کنترل و تنظیم شبکه‌های بزرگ بکار می‌روند.

از مدت‌ها قبل در ایستگاه‌های پمپاژ کنترل خودکار رسیده‌ای بکار می‌رود که عبارتست

از راه اندازی (۲) پمپ بر حسب سطح آب در یک مخزن، توسعه تکنیکهای مدرن آبیاری و رهکشی، ارفیل آبیاری پاششی یا بارانی (۳) و آبیاری قطره‌ای (۴) شبکه‌های آبرسانی و فاضلاب باعث تحقیقات بیشتر و پیشرفته‌ای در زمینه کنترل خودکار ایستگاههای پمپاژ شده است. بنظر می‌رسد که این کنترل خودکار در حنبه‌ها "متمم یزداشته باشد:

الف - فرمان خودکار (۵)

ب - کنترل و ایمنی تاسیسات

در هر ایستگاهی می‌توان کنترل خودکار را به منظور یکی از حنبه‌های فوق الذکریا بخاطر هر دو کار گذاشت، و دو عمل مذکور می‌توانند توسط دستگاه خودکار و بطور همزمان انجام پذیرد و یا اینکه هر عمل بوسیله دستگاه جداگانه‌ای اجرا شود. در حالت اخیر عملی که باعث عکس العمل دستگاهها می‌شود متفاوت خواهد بود.

بوصوح، مهمترین وظیفه دستگاههای کنترل کننده، محافظت و کنترل تاسیسات، تا حصول ایمنی کامل است. اساساً "بالا بردن کیفیت ایمنی تاسیسات با استفاده از سیستم خودکار انجام می‌گیرد که با این ترتیب تمرکز مشخصه‌های اصلی تاسیسات مانند سطح آب در مخزن، فشار در ریک نقطه نامعین در شبکه و غیره و ضمناً "کنترل لحظه‌ای آنها امکان پذیر خواهد بود. یا بعبارت دیگری فرمان (۶) asservie باعث می‌شود که خطاها یا اختلالات ظاهر شده در تاسیسات بطور خودکار برطرف گردد.

آب ماده ایست که پارامترهای کیفی و کمی آن در حدود وسیعی می‌توانند تغییر کنند، در حه حرارت، و خود ذرات جامد و توربولانس غالباً "فاکتورهای هستند که غیر قابل کنترل هستند و عدم دخالت حتی یکی از پارامترهای فوق الذکر فاد خواهد بود. تمامه‌های از پیش تعیین شده را دچار انحراف نماید. یک دستگاه کنترل ممکن است در مقابل بعضی از فاکتورهای دخالت کننده عکس العمل نشان ندهد. همچنین وجود نقصان در دستگاه کنترل باعث عدم تشخیص صحیح علامات کنترل خواهد شد. بطور مثال، اشکال حاصل در علامت دهنده‌های نوری برای انتقال دستور توقف آنی را ذکر می‌کنیم:

فرض کنیم این علامت دهنده بوسیله علامت دهنده صوتی مضاعف نشود، در این صورت با خراب شدن لامپ علامت دهنده نوری، قادر نخواهیم بود و خودنا میزانی یا اختلال در تاسیسات را تشخیص بدهیم. در این حالت تضمین تابلوی فرمان از دیدگاه کار تاسیسات بی اعتبار خواهد بود. برای احتنا از اینگونه نقائص باید سیستمهای کنترل و ایمنی را دو برابر و حتی سه برابر کرد. در این صورت باید متوجه بود که پیچیدگی دستگاهها افزایش پیدا می‌کند و احتمال توقف ناگهانی و عدم تنظیم زیاد می‌شود. در نتیجه بدون ریسک نمی‌توان

در پی کنترل خودکار رکامل بود.

فرمان خودکار یک ایستگاه، پمپاژ، ظاهراً "باید اصلاح ایمنی ایستگاه را بدست دهد، ولی عوامل اقتصادی بیشتر از مسئله ایمنی باعث تحقیقات در این زمینه گشته است. در واقع، متشکل کردن کارتاسیساتی، فرمان خودکار اصلاح راندمان کلی را باعث می‌شود.

بعداً "خواهیم دید که از خاتم نوع دستگاه فرمان چه اهمیتی روی مصرف انرژی دارد از نتایج حنبی کنترل خودکار ایستگاه‌ها از یک طرف کاهش پرسنل و از طرف دیگر نیاز به پرسنل ما هراست. با توجه به مطالب فوق و ذکر چند نمونه از معایب و محاسن کنترل خودکار روهمچنین بر شمردن امکانات احراء و محدودیت‌های آن، اصول اساسی و دستگاه‌های کنترل خودکار به ترتیب زیر شرح داده می‌شود:

اصول اساسی و دستگاه‌های کنترل خودکار:

بطور کلی دو نوع سیستم تنظیم و خوددارد:

الف - سیستم با زیادون $asservissement^{(7)}$ ، که در آن هر پدیده‌ای بام علت^(۸) توسط دستگاه تبدیل کننده^(۹) موجب effect^(۱۰) می‌شود که نمی‌تواند موقع برگشت روی علت تاثیر بگذارد. چنین کنترل خودکار نمی‌تواند effect اختلالاتی را که باعث ایجاد انحراف مهم بین effect نظری و effect تئوری می‌گردد از بین ببرد.

ب - سیستم بسته یا asservie، در این سیستم effect می‌تواند توسط دستگاه مقایسه^(۱۱) روی علت اثر بگذارد. دستگاه مقایسه، سنحشی را بین علامت ورودی (علت) و علامت خروجی (effect) انجام داده و آنها را (در صورت نیاز) هنگام ارسال یک علامت اصلاحی به دستگاه تبدیل کننده تطبیق می‌دهیم. به نظر چنین می‌آید که این سیستم فرمان دقت بیشتری را تامین می‌کند (شکل ۱). با وجود این سیستم بسته باعث بوجود آمدن دو نوع خطای سیستماتیک می‌شود:

۱- خطای استاتیک، این خطا در نتیجه انحراف موجود در تعادل بین effect نظری و effect حقیقی می‌باشد. اگر تاثیر اختلالات توسط دستگاه asservissement از بین برود، این انحراف در نتیجه عدم دقت دستگاه اندازه‌گیری و تنظیم کننده خواهد بود.

۲- خطای دینامیک، این خطا در نتیجه اینرسی دستگاه بوده و موجب تاخیر effect

البته امکان دارد که با وارد کردن یک المان دیفرانسیل و یک المان انتگران در سیستم این خطاها را کم کرد ولی خواهیم دید که این خطاها چه تاثير مهمی در انتخاب دستگاه فرمان خودکار دارند.

در تمام سیستم خودکار شده، علامت ورودی، توسط یک وسیله اندازه گیری و کنترل تهیه می شود. این علامت به تنظیم کننده (۱۲) فرستاده می شود که آنرا تبدیل کرده و دستوری آماده می سازد که این دستور را Servo-mecanisme اجرا خواهد کرد.

بطور مثال، اگر بخواهیم دریکی لوله بطور خودکار ردی را در یک مقدار ایده آل نگهداری کنیم، در این صورت دبی سنج قرار گرفته روی علامت الکتریکی مربوط به مقدار ردی را به تنظیم کننده خواهد فرستاد. تنظیم کننده دبی حقیقی را با دبی ایده آل مقایسه خواهد کرد و بر حسب اختلاف موجود بین این دودبی فرمان حرکت با زاویه شدن به شیر فلکه واقع در بالای دست دبی سنج داده خواهد شد. دستگاهی که باعث تبدیل علامت خروجی از تنظیم کننده به حرکت شیر فلکه می شود Servo-mecanisme می باشد.

باید خاطر نشان ساخت که این فرمان effect اختلالاتی را، که موجب ایجاد اختلاف بین effect تئوری و effect حقیقی می شود، از بین می برد، این اختلالات در اثر وجود نشت آب بین شیر فلکه و دبی سنج، انسداد جزئی شیر فلکه بوسیله وجود ذرات جامد و غیره ایجاد می شود.

وارد کردن المانهای دیفرانسیل و انتگران، در سیستم باعث می شود که تنظیم کننده حساسیت و دقت بهتری بدست آورده و زمان پاسخ (۱۳) کوتاه تر شود.

راجع به دستگاههای اندازه گیری، یادآوری می شود که انتقال علائم به مسافت طولانی (بالزام وجود یک کوپل قوی)، با احتمال تولید خطای مهم نمی رود. و بخاطر همین عیب است که تمام دستگاههایی که در آنها کوپل خروجی توسط یک منبع کمکی تغذیه می شوده اصلاح می گردند.

انتقال علائم اندازه گیری و فرمان به طرق مختلف از جمله الکتریکی، هیدرولیکی و پنوماتیکی انجام می گیرد با وجود این برای کنترل از راه دور، انتقال الکتریکی اعمال می شود.

فرمان خودکار ایستگاههای پمپاژ

تخلیه آبهای جمع آوری شده از شبکه زهکشی تحت شرایط ضعیف و تقریباً "بطور ثابت انجام می پذیرد، در حالت کلی ایستگاه پمپاژ آب را داخل کانالی که سطح آن خیلی کم

تغییر می‌کنند داخل کرده و به آن اجازه یک دبی تانس معمولی را می‌دهد. از طرف دیگر تغییرات دبی نمی‌تواند سریع باشد. می‌توان نتیجه گرفت که فرمان خودکار در آبیاری بیشتر از زهکشی اهمیت دارد.

در یک شبکه آبیاری بارانی، دبی مورد نیاز می‌تواند سرعت از ضربه مقدار ماگزیم خود برسد. از طرف دیگر آب باید با فشار ثابت تخلیه شود (در حالت کلی در انتهای شبکه با حساب آوردن اختلاف ارتفاع و افت بار، فشار در حدود 3Kg/cm^2 است و پمپها غالباً "شارژی در حدود 10Kg/cm^2 ایجاد می‌کنند). تکنیک‌های فرمان خودکار در ایستگاههای پمپاژ که جزو شبکه‌های آبیاری پاششی یا قطره‌ای و یا شبکه‌های توزیع می‌باشند، به سرعت کاملتر می‌شوند. در این مقایسه سعی می‌شود اصول این تکنیک‌ها بطور اجمالی توضیح داده شود:

فرآیند فرمان خودکار بکاررفته در یک ایستگاه پمپاژ، بطور کلی به اهمیت شبکه و توپوگرافی زمین بستگی دارد. نقش ایستگاه پمپاژ عبارتست از تامین نیاز آبی که از قبل شناخته شده نیست و این نیاز می‌تواند بدو صورت زیر برآورده شود:

۱- تامین آب مورد نیاز آبیاری بطور مستقیم از ایستگاه پمپاژ در این روش وجود یک مخزن ذخیره لازم نبوده و در عوض بطور دائم دبی پمپ با دبی مورد نیاز تطبیق داده می‌شود، یعنی فرمان خودکار بطور دائمی کار می‌کند.

۲- در این حالت یک مخزن ذخیره آب وجود دارد (یعنی وجود ذخیره حد واسط) در این مخزن سطح آب متغیر است حداقل سطحی که آب می‌تواند برسد، در آن صورت پمپ یا پمپها شروع بکار می‌کنند تا سطح آب در مخزن بالا ببرند. در این حالت دبی پمپ با دبی مورد نیاز برابر نیست. در این حالت فرمان خودکار بکاررفته بطور نا پیوسته کار می‌کند.

واضح است که علامت دریافت شده توسط دستگاه فرمان مربوط به سطح آب در مخزن است در عمل اندازه‌گیری سطح آب در مخزن می‌تواند توسط اندازه‌گیری فشار رجا یگزین گردیده. با لایپائین رفتن آب در مخزن به تغییرات انرژی (فشار) آب مربوط می‌شود و وجود حداقل انرژی (سطح پائین آب) کافی است باعث بکار افتادن پمپ گردد. فرمان خودکار که بطور غیر دائمی کار می‌کند بطور ساده تر و با اعتماد ترا فرمان خودکاری است که بطور دائم کار می‌کند. در عمل تفاوت قطعی بین فرمان دائمی و غیر دائمی نمی‌توان قائل شد.

فرمان دائمی بارانش^(۱۴) مستقیم بدردتاسیسات کوچک می‌خورد. در تاسیسات نسبتاً بزرگ موقعی که ساختمان مخازن پرهزینه باشد، یک مخزن تحت فشار آبهای هد رفته شبکه را جمع آوری کرده و دبی‌های مورد نیاز کوچک را از آن تامین می‌کنند) حتی موقعی که

نیازهای مهم بوسیله یک فرمان دائمی تامین شود) .

- فرمان غیردائمی

۱- بوسیله اندازه گیری سطح آب در یک مخزن تحت فشار (هیدروپنوما تیک) یا در یک

مخزن با سطح آزاد آب

۲- بوسیله اندازه گیری فشار در یک مخزن تحت فشار

- فرمان دائمی

۱- بوسیله اندازه گیری دبی در لوله رانش (دبی خروجی) ، در حالت کلی با استفاده

از یک مخزن تحت فشار جهت تهیه دبی های ضعیف .

متدهای فرمان غیردائمی :

الف - تنظیم روی برج آب - تجزیه تنظیم روی برج آب خیلی زیاد می باشد و مبتنی

بر فرمان دادن به هر گروه (اجتماع چند پمپ) نسبت به تغییرات سطح آب در مخزن است

دو سطح H_1 و H_1' در مخزن بوسیله دو تکتور علامت گذاری شده است :

- H_1 حد پائین سطح آب که به گروه فرمان راه افتادن را می دهد .

- H_1' حد بالای پائین سطح آب که به گروه فرمان توقف را می دهد .

فرض کنیم که دبی مورد نیاز شبکه بیشتر از دبی تامین شده توسط n گروه و کمتر از دبی

$n+1$ گروه باشد . n گروه همیشه در حال کار خواهد بود و گروه $(n+1)$ ام که بنا م گروه تنظیم

خوانده می شود بطور منقطع کار خواهد کرد تا کمبود حجم آب در مخزن را جبران کند ، موقعیت

سطوح پائین و بالا نسبت به گروههای مختلف در شکل های ۲ و ۳ نشان داده می شود . شکل ۲

حالتی را نشان می دهد که در آن آخرین گروهی که شروع بکار می کند گروه تنظیم می باشد ،

پس تمام گروهها بترتیب این نقش را ایفا خواهند کرد . در شکل ۳ گروه اول همیشه گروه

تنظیم است .

اختلاف ارتفاع بین سطوح متوالی را اندازه گیری و توفیق گروهها باید با اندازه کافی

باشد تا از عمل بی موقع جلوگیری کند . دو فاکتور باعث می شود که این اختلاف زیادتر شود :

۱- عدم دقت دستگاه اندازه گیری سطح (۱۶) اگر این دستگاه سطح آب را با خطای

مطلق ۵ سانتی متر نشان دهد ، اختلاف بین دو سطح متوالی باید حداقل ۱۵cm باشد تا از

معکوس شدن زمان جلوگیری بعمل آید .

۲- اینرسی هیدرولیک تاسیسات : فرص شود که دبی q از مخزن برداشته شود، سطح آب پائین رفته تا به سطحی برسد که فرمان شروع بکار رگروهی داده شود که دبی اسمی آن، $Q \gg q$ است.

این گروه باید کمی دبی را حیران نماید و نقش گروه تنظیم را بازی می کند ولی قبل از اینکه دبی این گروه به q تقلیل یابد، مقدار معینی آب از مخزن خارج گردیده است. حجم این مقدار آب به زمان راه افتادن موتور، زمان باز شدن دریچه یک طرفه پمپ و طول لوله رانش، مربوط می شود. اگر این حجم بیشتر از حجم بین دو سطح متوالی راه اندازی باشد، پمپ دوم بطور نا بهنگام شروع بکار خواهد کرد.

برای محدود کردن فرکانس راه اندازی یک گروه با دید پیش بینی دیگری انجام داد فرکانس ماگزیم قابل قبول راه اندازی یک گروه تقریباً ۶ بار در ساعت می باشد. برای رعایت این شرط، زمان پروخالی شدن حجم موجود بین دو سطح فرمان گروه باید ۱۰ دقیقه یا بیشتر باشد. در صورتیکه دبی خارج شده از مخزن راهنگام توقف گروه تنظیم دبی کسری (۱۷) بنامیم، موقعیکه این دبی صفر یا برابر دبی گروه تنظیم باشد زمان پروخالی شدن بی نهایت خواهد شد، در واقع در این حالت سطح آب در مخزن تثبیت می شود. همچنین هنگامی که دبی گروه تنظیم دو برابر دبی کسری باشد، مدت مذکور مینیمم خواهد بود. پس طول

$$\frac{V_0}{Q_r} + \frac{V_0}{Q_r} = \frac{4V_0}{Q_r} \quad (1) \quad \text{مدت برابر است با:}$$

شرط دقیقه $\frac{4V_0}{Q_r} = 10$ ، حجم مینیمم بین دو سطح فرمان یک گروه را تثبیت می کند. با رعایت پیش بینی های فوق و تنظیم اخیراً ذکر بسیا مطمئن خواهد بود. با وجود این پیش بینی یک اختلاف مینیمم (کمتر از 5 cm) بین دو سطح متوالی راه اندازی یا توقف، غالباً "پر زحمت است. مجموع این اختلافات را ندما تاسیسات را کاهش داده و هزینه مخزن را بالایی برد (این اختلافات در حالت اول باعث می شوند که ارتفاع رانش پمپ بی جهت افزایش پیدا کند و در حالت دوم پوسته مخزن افزایش ارتفاع پیدا کند.)

برای اصلاح این عیب است که بعضی مواقع تنظیم با دو سطح همراه با (۱۸) *Temporisation* بکار برده می شود، اصول آن خیلی ساده است ولی تطبیق آن مشکل می باشد. در سطح نهائی فرمان برای تمام گروهها مشترک است. برای راه اندازی تمام گروهها یک دستور برقرار می شود. این دستور برای متعادل کردن استفاده از پمپها موقعی که یکسان باشند، می تواند توسط دستگا (۱۹) *Permutation* دستی تعیین حاصل نماید. *Temporisation* تعداد گروههایی را که باید با هم کار کرده یا توقف نمایند تنظیم میکند.

موقعی که سطح آب به حد پائین خود رسید، یک گروه شروع بکار می‌کند. اگر در پیاپی آن زمان T_0 (مدت Temporisation)، سطح آب با رهم در حد پائین خود باشد، گروه دیگر شروع بکار خواهد کرد. طرز عمل برای توقف گروه‌ها نیز به همین منوال است. تنظیم زمان T_0 تا حدی مشکل است و علت این امر این است که در صورت شرح داد: موقعی که دبی کسری به دبی گروه تنظیم نزدیک باشد، بعد از اینکه فرمان شروع بکار داده شد و قبل از اینکه دبی گروه به دبی اسمی برسد، حجم معینی از آب مخزن تخلیه خواهد شد. زمانی که صرف می‌شود تا سطح آب در حالت صعود، دوباره به سطح راه اندازی برسد، می‌تواند تا اندازه‌ای طولانی باشد. در حد، اگر:

$$Q_d = Q_r - \epsilon \quad (2)$$

این زمان صعود بی‌نهایت خواهد شد. پس مدت Temporisation هرگز با اندازه‌های زیاد نخواهد بود تا از راه اندازی نابهنگام یک گروه جدید در مواقع خیلی نامناسب جلوگیری کند.

از طرف دیگر، هر بار که $Q_d > Q_r$ (مستقل از دبی جریان در مدت T_0) باشد این فرمان باعث راه افتادن یک یا چند گروه خواهد شد. در واقع زمان صعود سطح آب افزایش می‌یابد، زیرا بعد از بکار افتادن گروه تنظیم ناقص تخلیه مخزن ادامه پیدا می‌کند.

با توجه به این مشکلات، این نوع تنظیم برای برج آب ترجیح داده نمی‌شود، برعکس کاربرد آن در روی کانالها جالب توجه خواهد بود، چون تغییرات سطح آب در کانال کم بوده و دبی کانال نیز در معرض تغییرات سریع قرار ندارد. و سطح آب در نتیجه امواج مثبت و منفی (توسط راه افتادن و توقف پمپها ایجاد می‌شود) بین دو سطح فرمان نگه داشته می‌شود، بعضی مشکلات فوق الذکر در مورد مخازن در اینجا بکلی از بین می‌رود.

ب- تنظیم روی مخزن با هوای فشرده یا تحت فشار (P_0) در یک مخزن تحت فشار، کمیت مشخصه سطح آب نبوده بلکه فشار در داخل مخزن است، در واقع سطح آب، نه تنها بر حسب فشار، بلکه درجه حرارت و مقدار رطوبت در مخزن بالای سطح آب موجود است، نه تنها بر حسب فشار، بلکه درجه حرارت و مقدار رطوبت در مخزن بالای سطح آب موجود است، تغییر می‌کند لذا متد فرمان با تغییرات سطح خیلی کم مورد استفاده قرار می‌گیرد و در صورتیکه بکار برده شود با یستی یک دستگاه پیچیده تنظیم هوا در آن پیش بینی شده باشد، در غیر این صورت موجب اشکال در عمل و حوادث دیگر می‌شود. با وجود این روش تنظیمی که دتکتور سطح با فشار دیفرانسیل انجام می‌گیرد، غالباً "نام فرمان با سطوح یا توسط سطوح خواننده" (21) می‌شود. این روش بدون حادثه عمل می‌کند ولی باید خا طرنشان ساخت که کمیت اندازه‌گیری شده اختلاف فشاری است که بین قسمت تحتانی مخزن و قشرها وجود دارد.

اساس کار فرمان همان است که در مورد مخازن با سطح آزاد تشریح گردید: در فشار H_0 پمپی شروع بکار می‌کند و در فشار H_1 همان پمپ توقف می‌کند. اختلاف مینیممی که باید بین H_0 و H_1 رعایت شود، با زهم بوسیله فرکانس ماگزیم قابل قبول برای راه اندازی یک پمپ، تعیین می‌شود. اگر پمپ با دبی ثابت کار کند (حالت یک پمپ حجمی، نه حالت یک پمپ سانتریفیوژ که تقریباً "تمام ایستگاههای آبیاری مجهز به آن می‌باشند)، در اینجا نیز حجم مفید مربوط به اختلاف مینیمم $H_0 H_1$ ، برابر $\frac{1}{4}$ زمان پر شدن توسط یک گروه می‌باشد یعنی $\frac{T_0}{4}$.

ولی باید یک پمپ سانتریفیوژ دبی بر حسب فشار را کم در مخزن و منحنی مشخصات پمپ تغییر می‌کند و والیبوز (M. VALIBOUZE) فورمولی برای دبی متوسط Q_m پمپ بر حسب فشارهای H_0 و H_1 نقاط راه اندازی و توقف (سطوح پائین و بالای آب) ارائه داده است. والیبوز منحنی مشخصات پمپ را به یک پارابول تشبیه کرده و رابطه زیر را داده است:

$$Q_m = \frac{2}{3} \left(\frac{Q_0^2 + Q_0 Q_1 + Q_1^2}{Q_1 + Q_0} \right)$$

که در آن Q_0 دبی مربوط به فشار راه اندازی H_0 و Q_1 دبی مربوط به فشار توقف H_1 می‌باشد. حجم مفید مخزن عبارتست از: (۴) $V_u = \frac{T Q_m}{4}$

اگر V_0 و V_1 به ترتیب حجم هوای مخزن در فشارهای H_0 و H_1 و h_a فشار آتمسفر باشد طبق قانون

$$V_0 (H_0 + h_a) = V_1 (H_1 + h_a) \quad (5)$$

$$V_u = V_0 - V_1 \quad (6)$$

$$V_u = V_0 \left(1 - \frac{H_0 + h_a}{H_1 + h_a} \right) \quad (7)$$

یا:

بالاخره V_0 معرف حجم حقیقی مخزن می‌باشد:

$$V_0 = \frac{T}{\frac{H_1 - H_0}{H_1 + h_a} \times \frac{4}{Q_m}} \quad (8)$$

فورمول فوق، راهنمای خوبی برای اصلاح فرمان خودکار در مخازن تحت فشار است. در واقع به علت هزینه سنگین ساختمان یک مخزن تحت فشار، باید حداکثر محدودیت را در حجم آن قائل شد. با بررسی فورمول (۸)، می‌توان با کاهش دادن T یا Q_m و یا با افزایش دادن $H_1 - H_0$ حجم مخزن را کاهش داد.

کاهش T به علت فرسودگی ابزار الکتریکی بخصوص موتورها و کنتاکتورها محدود است. در عمل بندرت T را کمتر از ۱۵ دقیقه بحساب می‌آورند. کاهش Q_m این احتمال را دارد که مورد انتظار را معکوس کند و تنها راه کاهش Q_m افزایش تعداد پمپ‌هاست. پس اگر فرمان خودکاری با فشار در درجه بندی شده مورد استفاده قرار گیرد، حداقل اختلاف بین فشارهای راه اندازی و توقف متوالی که باید رعایت شود (اختلاف اعمال شده جهت اجتناب از ضربات نابهنگام)، به افزایش قابل ملاحظه فشار مربوط به راه اندازی گروه اول منجر خواهد شد، در نتیجه ارتفاع رانش و حجم مخزن افزایش پیدا خواهد کرد. ملاحظات زیر در این مورد باید رعایت شود:

۱- انتخاب یک دستگاه انداز گیری دقیق و مطمئن، که اختلاف مینیمم را بطور صحیح اندازه گیری کند (بطور کلی نوار ایمنی که بین فشارهای مربوط به راه اندازی دو گروه متوالی مورد موافقت قرار گرفته در حد 250 g/cm^2 می‌باشد).
 ۲- بهتر خواهد بود که فرمان گروههای مختلف با فشارهای یکسان راه اندازی و توقف انجام گیرد. در فورمول (۸) جمله دیگری بطور معکوس با حجم مخزن V_0 در ارتباط است و آن $H_1 - H_0$ می‌باشد، افزایش این جمله باعث تولید اشکالات زیر می‌شود:
 - در مرحله اول باعث افزایش وسعت پلاژبکا برده شده از منحنی مشخصات و در نتیجه کاهش راندمان می‌گردد.

- در مرحله دوم باعث افزایش فشار می‌گردد که مصرف بیشتر انرژی را موجب می‌شود. در قسمت دوم روش‌های مختلف فرمان خودکار، که اساساً "برای اصلاح راندمان و کاهش مخزن می‌باشد، مورد مطالعه قرار گرفته و چگونگی تکمیل متدها و دستگاهها مورد بحث قرار خواهد گرفت.

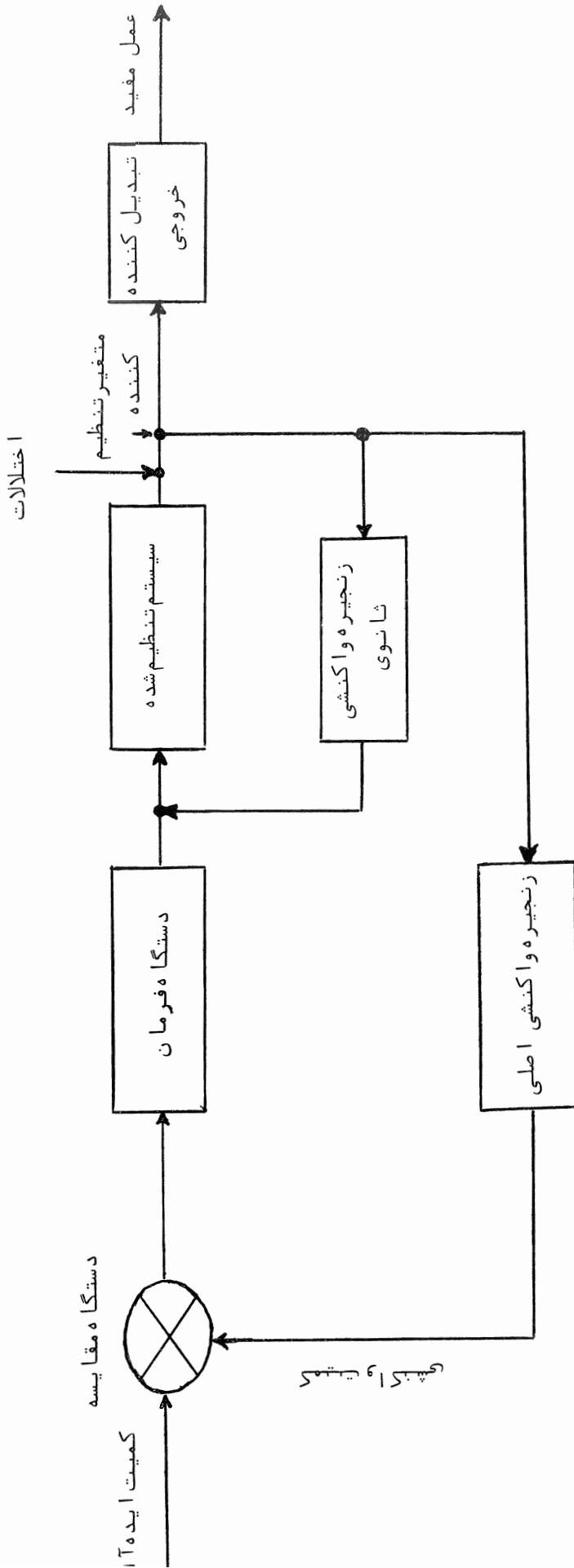
- 1- Automation (automatisation)
- 2- Starting (enclenchement)
- 3- Sprinkler irrigation (irrigation par aspersion)
- 4- Drip irrigation (irrigation goutte à goutte)
- 5- Command automatic (automatique commande)
- 6- feed back (asservi)
- 7- F.B. (asservissement)
- 8- Cause (cause)
- 9- Translator (Tra ducteur)
- 10- effect (effet)
- 11- Comparator (Compareur)
- 12- Regulator (Regulateur)
- 13- Response time (Temps de reponse)
- 14- Discharge head (hauteur de Refoulement)
- 15- (Hydropneumatique)
- 16- Level detector (detecteur de niveau)
- 17- Discharge deficiency (Débit déficitaire)
- 18- Temporization (Temporisation)
- 19- (Permutation)
- 20- (Hydrophore=hydropneumatique)
- 21- Command with level (commande par niveau)

فهرست منابع :

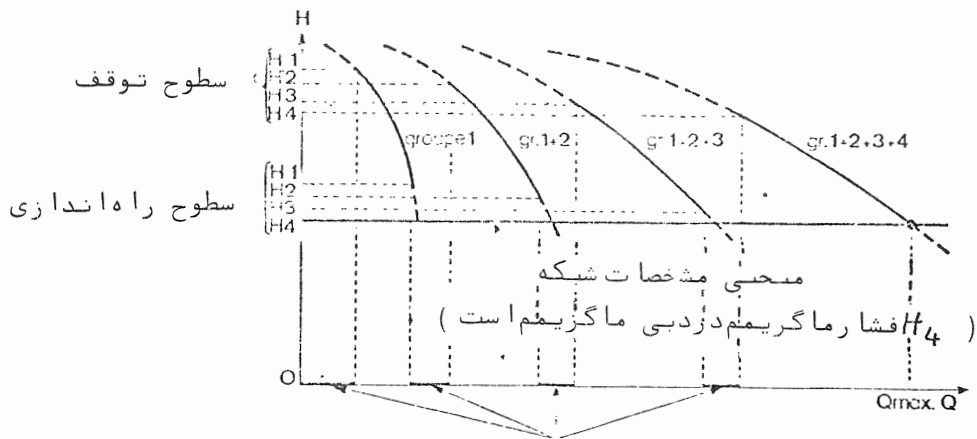
M . KESTER

Ingenieur de l'Institut Electrotechnique
de Grenoble . France . Terres et eaux.

Revue Internationale de l'Hydraulique , NO . 59

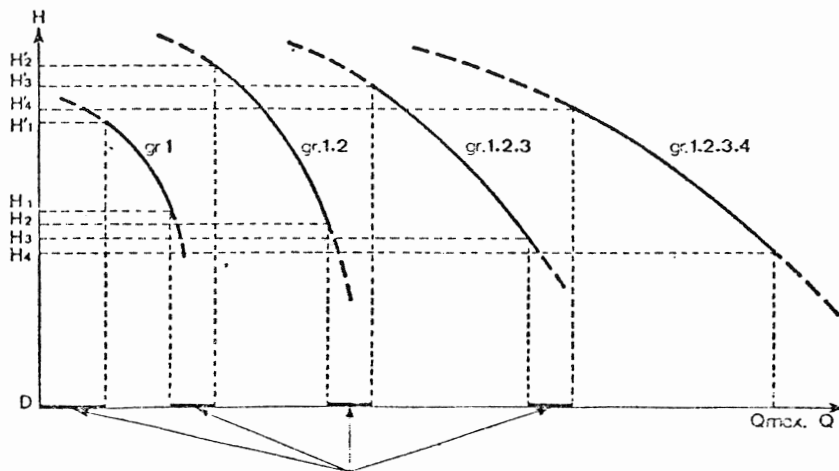


شکل ۱



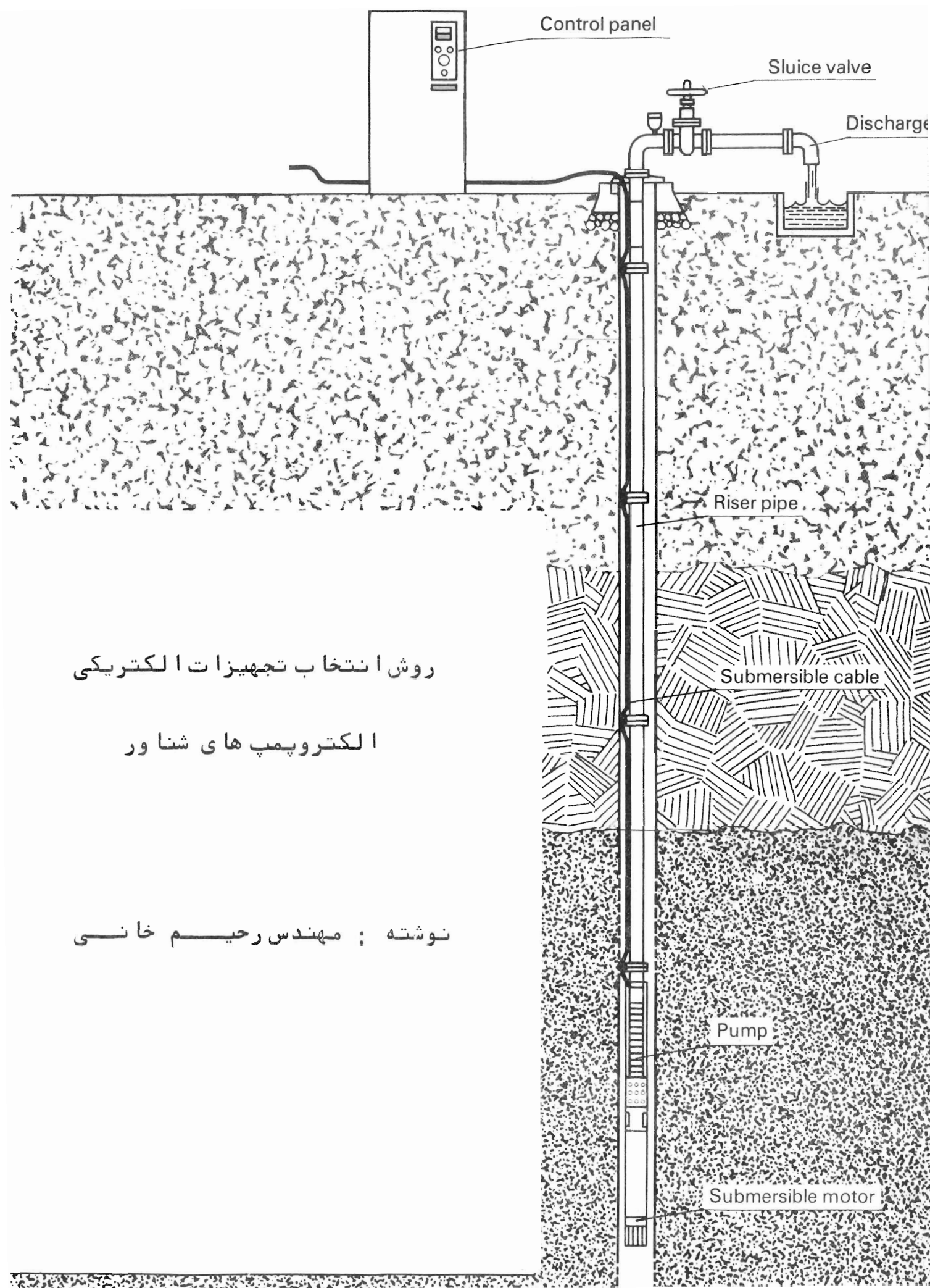
مناطق کوبش : اولین گروه بطور دائم نقش گروه تنظیم را بازی میکند.

شکل ۲- فرمان توسط سطوح مختلف



مناطق کوبش : آخرین گروه که شروع به کار می کند، نقش گروه تنظیم را بازی می کند.

شکل ۳- فرمان توسط سطوح مختلف



روش انتخاب تجهیزات الکتریکی

الکتروپمپ های شناور

نوشته : مهندس رحیم خانی

چکیده:

در این مقاله بحث قبلی خود را در مورد انتخاب تجهیزات الکتریکی لازم جهت نصب و راه اندازی و حفاظت الکتروپمپ های شناور ادامه می دهیم. این مبحث کلاً جنبه عملی دارد و با استفاده از جدول تهیه شده می توان تجهیزات مورد نظر را انتخاب کرد.

۱- مشخصات الکتریکی الکتروموتورهای شناور:

تمام الکتروموتورهای شناور ساخت شرکت صنایع پمپ سازی ایران برای ولتاژ سه فاز ۳۸۰ ولت ۵۰ هرتس ساخته شده اند. الکتروموتورهای تیپ ۶E به روش اتصال مستقیم و بقیه الکتروموتورها به روش ستاره - مثلث قابل راه اندازی هستند. مجدداً " تیپ و جریان نامی الکتروموتورها در جدول شماره ۲ داده شده است.

سایر مشخصات الکتریکی مورد لزوم را می توان از جدول شماره انشیره شماره اپیداکرد.

۲- کابل:

وسیله رساندن انرژی الکتریکی از تابلو به الکتروموتورها، کابل می باشد. کابلها بر اساس نوع عایق، تعداد رشته سیم، سطح مقطع هادی، نوع هادی و ولتاژ کارشناسائی می شوند.

برای نصب الکتروپمپهای شناور می توان از کابل های PVC با ولتاژ کار ۵۰ ولت استفاده کرد. در موقع نصب باید توجه شود که کابل PVC تحت هیچگونه فشار کششی و ضربه مکانیکی و بریدگی قرار نگیرد.

در انتخاب سطح مقطع کابل سه مساله زیر را در نظر می گیریم:

۱- حداقل افت ولت مجاز ایجاد کند.

۲- بدون اینکه بیش از اندازه مجاز گرم شود جریان الکتروموتور را تحمل نماید.

۳- از نظر اقتصادی مقرون به صرفه باشد.

با فرمولهای زیر می توان مقدار ردقیق در صاف افت ولت کابل را محاسبه کرد.

$$DU = \frac{3.1 \times L \times I \times \cos \phi_i}{V \times A} \% \quad \text{۱- اتصال مستقیم}$$

$$DU = \frac{2.1 \times L \times I \times \cos \phi_i}{V \times A} \% \quad \text{۲- اتصال ستاره - مثلث}$$

$$P_p = \frac{DU}{\cos^2 \phi_i} \% \quad \text{۳- مقدار قدرت تلف شده}$$

در فرمولهای مذکور:

$$DU = \text{افت ولت}$$

$$L = \text{طول کابل از تابلو تا الکتروموتور - متر}$$

$$I = \text{جریان الکتروموتور - آمپر}$$

A = سطح مقطع کابل - میلی مترمربع

V = ولتاژ خط - ۳۸۰ ولت

$\cos \phi_i =$ ضریب قدرت در بار کامل

با فرض ۳٪ افت ولت در کابل و با معلوم بودن جریان الکتروموتور (از جدول شماره ۱و۲) و طول کابل از تابلو تا الکتروموتور می توان از جدول شماره ۳ و ۴ سطح مقطع مناسب کابل را انتخاب کرد.

جدول شماره ۳ برای الکتروموتورها با روش اتصال مستقیم (6E) و جدول شماره ۴ برای الکتروموتورها با روش ستاره - مثلث (9A, 7A) تهیه شده است.

ستون عمودی جدول ها بر حسب جریان الکتروموتور ستون افقی بر حسب طول کابل تقسیم بندی شده است. سطح مقطع کابل انتخاب شده حداکثر تا درجه حرارت محیط ۲۵ درجه سانتیگراد اعتبار دارد. با ردهی کابل با افزایش درجه حرارت محیط متناسب با ضرایب زیر کاهش می یابد.

درجه حرارت محیط - سانتیگراد	۳۰	۳۵	۴۰	۴۵
% ضریب کاهش با ردهی کابل	۹۲	۸۵	۷۵	۶۵

۳- کلید قطع و وصل :

قطع و وصل برق الکتروموتور توسط کلید مناسب انجام می گیرد. چون وسائل حفاظتی از جمله کنترل کننده سطح آب، بیمتال و رله افت ولت مورد مصرف خواهد بود لذا هر نوع کلید بکار رفته باید قابل قطع و وصل با فرمان از دور باشد برای این کار از کنتاکتورهای مناسبی استفاده می شود.

در محل هایی که امکان نفوذ گرد و خاک و رطوبت هوا به داخل کلید وجود دارد بهترین است بجای کلیدهای خشک هوایی از کلیدهای روغنی استفاده شود. اغلب کلیدهای روغنی به رله بیمتال مجهز هستند. در موقع انتخاب کلید باید سه مساله زیر مورد نظر باشد.

۱- ولتاژ نامی کنتاکتور - حداقل باید ۳۸۰ ولت باشد.

۲- جریان موتوری یا قدرت کلید که برابر یا بیشتر از قدرت الکتروموتور باشد.

۳- عمر کلید که بر حسب تعداد قطعات قطع و وصل مشخص می شود.

۴- رله حرارتی (بیمتال) :

برای حفاظت الکتروموتور و سایر تجهیزات الکتریکی در مقابل اضافه بار وسیله ای

به اسم بیمتال استفاده می شود. جریان‌ی که الکتروموتور از شبکه می‌گیرد از داخل بیمتال نیز عبور می‌کند. چون بیمتال روی جریان کارموتور تنظیم شده است لذا در صورتیکه جریان الکتروموتور به هر علت از جریان کار آن بیشتر شود بیمتال عمل کرده و باعث قطع برق کنتاکتور می‌شود.

جریان بیمتال باید دقیقا " روی آمپری تنظیم شود که الکتروپمپ بعد از نصب و در شرایط کار عادی از شبکه می‌گیرد در الکتروپمپ های به روش اتصال مستقیم مقدار آمپر الکتروموتور و بیمتال برابر است ولی در الکتروموتورهای با روش اتصال ستاره - مثلث مقدار جریان بیمتال به نسبت $\frac{1}{\sqrt{3}}$ کمتر از مقدار جریان الکتروموتور هست لذا در موقع تنظیم، جریان الکتروموتور را به $1/\sqrt{3}$ تقسیم کرده و جریان بیمتال را روی عدد بدست آمده تنظیم می‌کنیم. باید توجه شود که جریان‌ی که الکتروپمپ از شبکه می‌گیرد حتما " کمتری و برابر جریان نامی الکتروموتور هست.

۵- فیوز:

وسیله ایست که تجهیزات الکتریکی را در مقابل اتصال کوتاه حفاظت کرده و از بیهود آمدن آتش سوزی و خسارات جانی و مالی جلوگیری می‌نماید.

در انتخاب فیوز جریان نامی الکتروموتور و طرز راه اندازی آن مورد نظر است. در جدول شماره ۲ فیوز مناسب هر الکتروموتور داده شده است. لازم به یاد آوری است که فیوزها از نوع کندکار و یا فیوز موتوری هستند.

۶- کنترل کننده سطح آب:

الکتروپمپ های شناور مجاز نیستند بدون آب کار کنند. لذا موقعیکه سطح آب چاه بیش از اندازه پائین می‌آید باید الکتروپمپ خاموش شود. وسیله انجام این عمل دستگاه کنترل کننده سطح مایع است. بطور کلی این دستگاه شامل یک رله که در تابلو نصب می‌شود و یک یا دو الکترواست که الکتروها در موقع نصب در بالای پمپ بسته می‌شوند. عمل الکتروها توسط کابل مناسب به رله منقل می‌شود. موقعیکه سطح آب از الکترو پائین ترمی رود رله به کنتاکتور فرمان داده و سبب قطع شدن الکتروپمپ می‌شود.

۷- رله افت ولتاژ:

در صورتیکه ولتاژ الکتروموتور از پنج درصد ولتاژ نامی آن کاهش یا بد باعث گرم شدن و در نهایت سوختن سیم پیچی الکتروموتور می‌شود. برای حفاظت الکتروموتور در مقابل این مساله از دستگاهی به نام رله افت ولتاژ استفاده می‌کنیم. طرز اتصال رله بدین صورت است که سه فاز شبکه به رله وصل و از یک کنتاکت آن برای مدار فرمان کنتاکت

اصلی استفاده می‌کنیم.

به محض کاهش ولتاژ شبکه از مقدار ولتاژ تنظیم شده، این دستگاه عمل کرده و کنتاکتور الکتروموتور را قطع می‌کند.

مثال ۱:

برای الکتروپمپ تیپ 6E73/2 اندازه کابل، فیوز و کلید را انتخاب کنید.
طول کابل از الکتروپمپ تا تابلو را ۱۰۰ متر فرض نمایید.

حل:

با استفاده از جدول ۲ جریان الکتروموتور ۱۷ آمپر، فیوز مناسب کندکار ۳۵ آمپر و کلید ۷/۵ کیلوواتی را انتخاب می‌کنیم. توجه شود نوع اتصال به شبکه در این الکتروموتور اتصال مستقیم است.

جهت بدست آوردن سطح مقطع کابل به جدول شماره ۳ مراجعه می‌کنیم. برای جریان ۱۷ آمپر و طول ۱۰۰ متر یک کابل سه سیمه به مقطع ۴ میلی‌متر مربع بدست می‌آوریم -
 $3 \times 4 \text{ mm}^2$ کابل

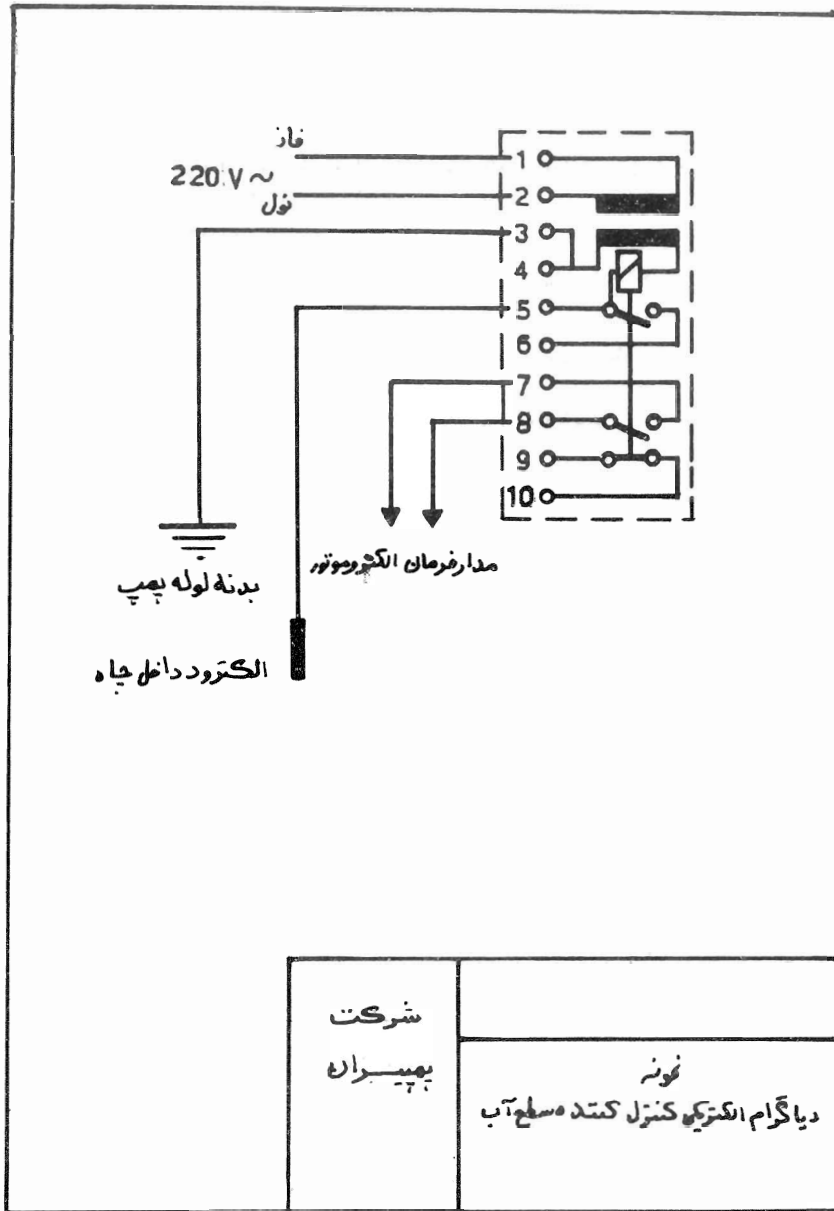
مثال ۲:

برای الکتروپمپ تیپ 9A553/2 اندازه کابل، فیوز، کلید را انتخاب کنید:
طول کابل از الکتروموتور تا تابلو ۲۰۰ متر فرض شود.

حل:

مطابق جدول ۲ جریان الکتروموتور ۱۱۵ آمپر و فیوز مناسب فیوز کندکار ۱۶ آمپری و کنتاکتور ۶ کیلوواتی را انتخاب می‌کنیم نوع اتصال به شبکه در این الکتروموتور ستاره - مثلث است. لذا کلید ستاره - مثلث ۶ کیلوواتی خواهد بود. به تنظیم بیمتال طبق گفته‌های قبلی توجه شود.

مطابق جدول شماره ۴ برای جریان ۱۱۵ آمپر و طول ۲۰۰ متر و اتصال ستاره - مثلث دو کابل سه سیمه ۵۰ میلی‌متر مربع انتخاب می‌کنیم $3 \times 50 \text{ mm}^2$ دو کابل



فهرست منابع :

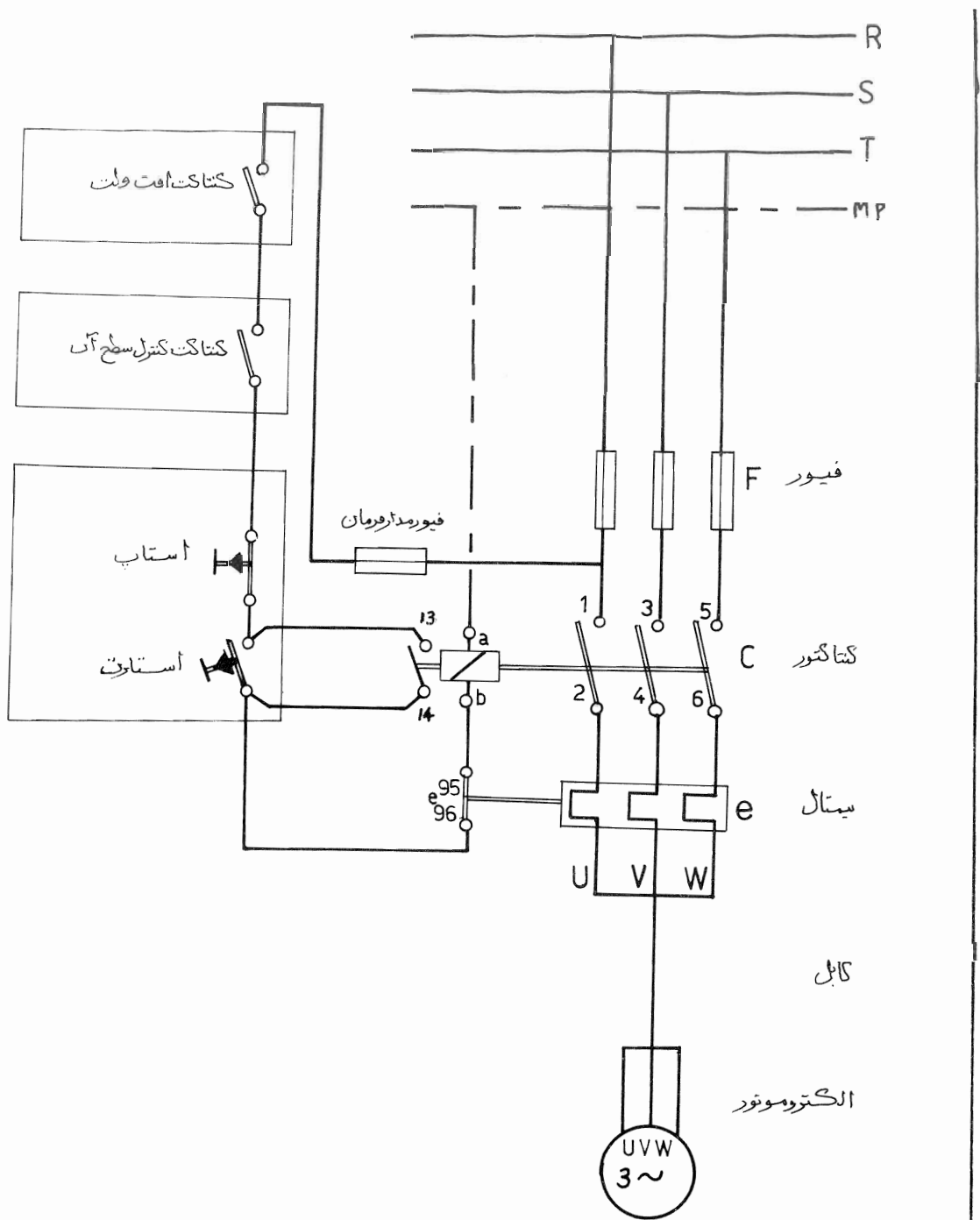
- 1-SCHANS "SUBMERSIBLE PUMPS" KSB PUBLICATION R3300 ,OIE ,1980
- 2-BBC PUBLICATION NO.DNG 331681 E ,1982
- 3-SIEMENS "ELECTRICAL HAND BOOK" ,1980

ردیف	تیپ الکتروموتور	جریان الکتروموتور A	فیوز مناسب A	حداقل ظرفیت کلید KW	روش اتصال کلید
۱	۶E۳۳/۲	۸/۸	۲۰	۴	اتصال مستقیم
۲	۶E۵۲/۲	۱۳	۲۵	۵/۵	
۳	۶E۷۳/۲	۱۷	۳۵	۷/۵	
۴	۷A۹۳/۲	۲۰	۲۵	۱۰	اتصال ستاره- مثلث
۵	۷A۱۱۳/۲	۲۴	۳۵	۱۲	
۶	۷A۱۳۳/۲	۲۸	۳۵	۱۴	
۷	۷A۱۵۳/۲	۳۲	۵۰	۱۶	
۸	۷A۱۸۳/۲	۴۰	۵۰	۲۰	
۹	۷A۲۲۳/۲	۴۷	۶۳	۲۴	
۱۰	۹A۳۰۳/۲	۶۵	۸۰	۳۳	
۱۱	۹A۳۷۳/۲	۸۰	۱۰۰	۴۰	
۱۲	۹A۴۵۳/۲	۹۶	۱۲۵	۵۰	
۱۳	۹A۵۵۳/۲	۱۱۵	۱۶۰	۶۰	
۱۴	۹A۶۲۳/۲	۱۳۲	۱۶۰	۶۵	
۱۵	۹A۷۳۳/۲	۱۵۰	۲۰۰	۷۵	

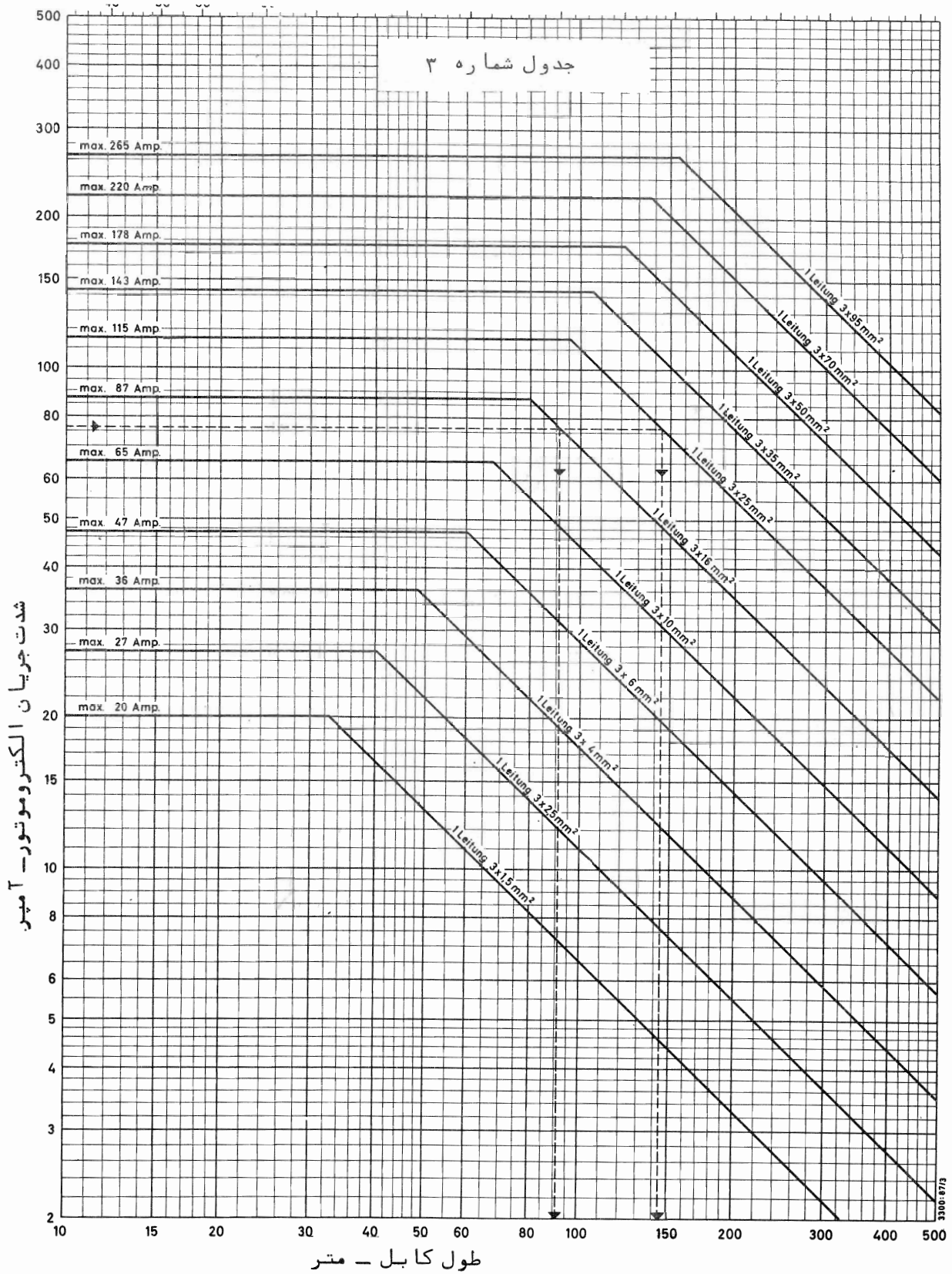
جدول ۲

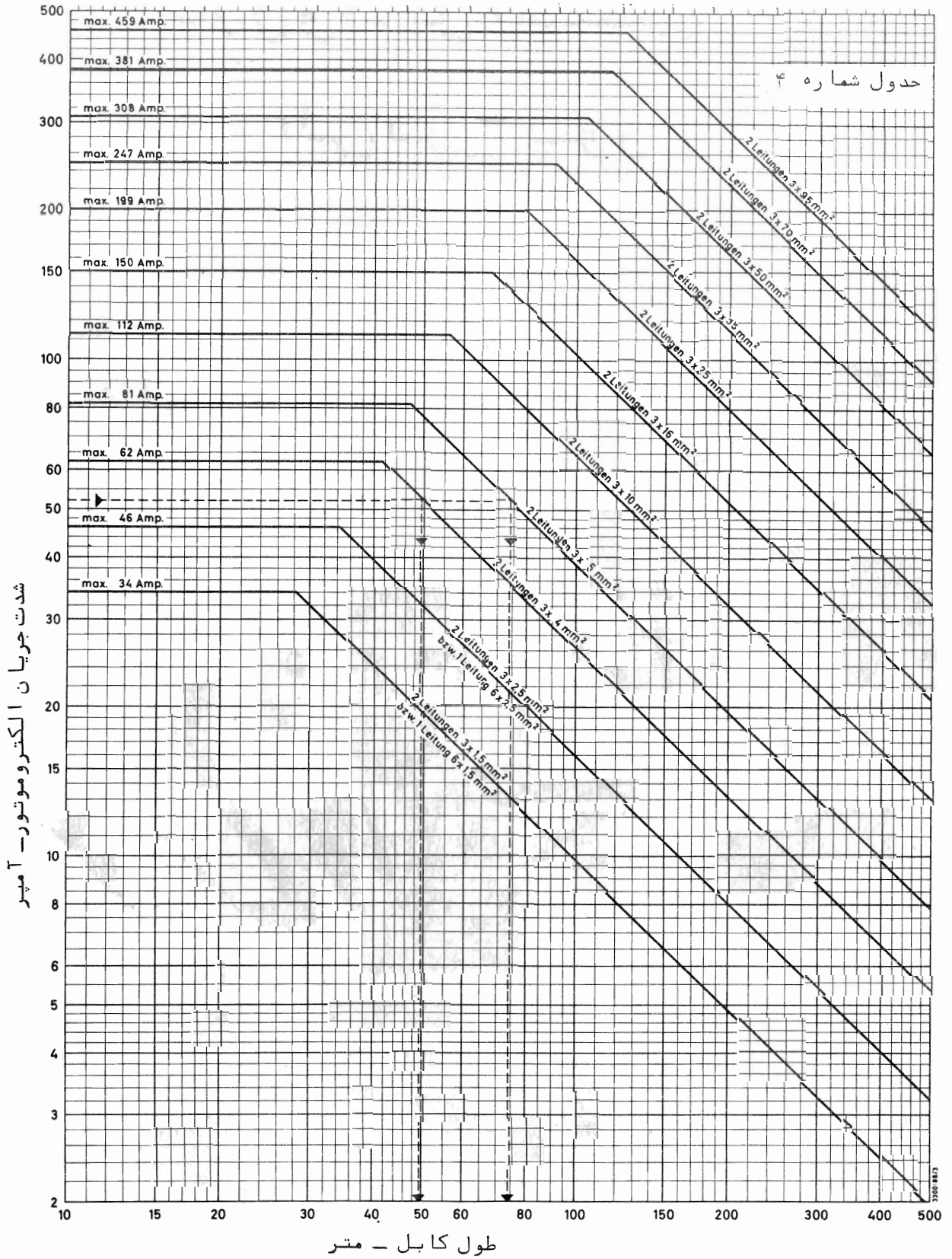
جدول ۱
مشخصات الکتریکی الکتروموتورهای شناور ساخت شرکت صنایع پمپسازی ایران

	GE			ZA					GA						
	نسب الکتروموتور	۳۳/۲	۵۳/۲	۳۳/۲	۹۳/۲	۱۱۳/۲	۱۳۳/۲	۱۵۳/۲	۱۸۳/۲	۲۲۳/۲	۳۰۳/۲	۳۷۳/۲	۴۵۴/۲	۵۵۳/۲	۶۲۳/۲
قدرت (کیلووات)	۳/۷	۵/۵	۷/۵	۹/۲	۱۱	۱۳	۱۵	۱۸/۵	۲۲	۳۰	۳۷	۴۵/۵	۵۵	۶۲/۵	۷۳/۵
دور در دقیقه	۲۸۴۰	۲۸۶۰	۲۸۳۰	۲۸۷۰	۲۸۶۵	۲۸۶۰	۲۸۶۵	۲۸۷۰	۲۸۶۰	۲۹۰۰	۲۹۱۰	۲۹۱۰	۲۹۰۵	۲۹۰۵	۲۹۰۵
بار ^۴ / _۴	۷۴	۷۷	۷۹	۸۲	۸۳/۵	۸۳/۵	۸۵	۸۵	۸۵/۵	۸۴/۵	۸۶	۸۷	۸۷/۵	۸۷/۵	۸۷/۵
بار ^۳ / _۴ % صریب بهره	۷۵	۷۸	۸۰	۸۲/۵	۸۴	۸۴	۸۵/۵	۸۶	۸۶/۵	۸۴	۸۵/۵	۸۶/۵	۸۷	۸۷	۸۶/۵
بار ^۲ / _۴	۷۳	۷۵	۷۹	۸۱	۸۲/۵	۸۲/۵	۸۴	۸۴/۵	۸۵/۵	۸۰/۵	۸۳	۸۴	۸۴/۵	۸۵	۸۵/۵
بار ^۴ / _۴	۰/۸۵	۰/۸۵	۰/۸۶	۰/۸۴	۰/۸۴	۰/۸۴	۰/۸۴	۰/۸۳	۰/۸۳	۰/۸۳	۰/۸۳	۰/۸۲۵	۰/۸۲۵	۰/۸۳۵	۰/۸۲۵
بار ^۳ / _۴ صریب قدرت	۰/۸۱	۰/۷۹	۰/۸۳	۰/۸۰	۰/۸۰	۰/۸۰	۰/۷۹	۰/۷۸	۰/۷۸	۰/۷۷	۰/۷۷	۰/۷۷	۰/۷۷	۰/۷۶	۰/۷۶
بار ^۲ / _۴	۰/۷۱	۰/۶۹	۰/۷۳	۰/۷۰	۰/۷۱	۰/۶۹	۰/۷	۰/۶۸	۰/۶۸	۰/۶۷	۰/۶۷	۰/۶۷	۰/۶۷	۰/۶۶	۰/۶۵
(آبیژر) جریان نامی در ۲۸۰ ولت	۸/۸	۱۳	۱۷	۲۰	۲۴	۲۸	۳۲	۴۰	۴۷	۶۵	۸۰	۹۶	۱۱۵	۱۳۳	۱۵۵
اتصال مستقیم	۵/۵	۵/۵	۵/۵	۵/۵	۵/۵	۵/۵	۵/۵	۵/۵	۵/۵	۶/۵	۶/۵	۶/۵	۶/۵	۶/۸	۶/۸
انژوراسفو % ۷۰ جریان راه اندازی جریان نامی	۲/۸	۲/۸	۲/۸	۲/۸	۲/۸	۲/۸	۲/۸	۲/۸	۲/۸	۲/۳	۲/۳	۲/۳	۲/۳	۲/۴	۲/۴
ستاره - مثلث	۱/۸	۱/۸	۱/۸	۱/۸	۱/۸	۱/۸	۸۱/۸	۱/۸	۱/۸	۲/۲	۲/۲	۲/۲	۲/۲	۲/۳	۲/۳
حداکثر افت ولت مجاز	۵%	۵%	۵%	۵%	۵%	۵%	۵%	۵%	۵%	۵%	۵%	۵%	۵%	۵%	۵%
فاصله زمانی دو لشارت	۴'	۴'	۴'	۴'	۴'	۴'	۴'	۴'	۴'	۴'	۴'	۴'	۴'	۴'	۴'
حداکثر درجه حرارت آب	۳۰	۳۰	۳۰	۳۰	۳۰	۳۰	۳۰	۳۰	۳۰	۳۰	۳۰	۳۰	۲۵	۲۵	۲۰



شرکت پمپیران			
	دباگام مدار قدرت و کنترل الکتروموتور		





کابل و کابل کشی ۱

علی فرح پور



چکیده :

این سری مقالات در جهت بیان اطلاعات تکمیلی در مورد کابلها، ساختمان و اجزای کابلها، قدرت، انواع عایقها، کابل کشی، مفصل بندی کابلها با روش عملی و تجربی، سنجش در آمده و ناهماهنگیها، به ذکر مباحث ضروری فنی می پردازد.

مقدمه :

نوشتار حاضر برای کارگران فنی حرفه برق به پیشنهاد دوست فاضل آقای مهندس علی تها می مدیر نشریه مپ تهیه و تنظیم شده، امید است کارگران کارخانجات صنعتی کشور و نیز دانش آموزان هنرستانها بتوانند از آن بهره مند شوند.

بنده در خلال خدمت چندین ساله خود و ضمن تماس و گفتگو با کارگران رشته برق به این موضوع مهم پی بردم که آنان به جزوهای عملی و علمی که از کابلها و مفصل بندی بطور کلی از الکتریسیته صنعتی بزبان ساده فارسی سخن بگویند در دسترس ندارند. در این جهت آقای مهندس محمد علی تمنا جزوات چاپ نشده ای داشتند که مورد استفاده قرار گرفت و مطالبی بر آنها افزوده گشت بدیهی است مسئولیت لعزشهای احتمالی بعهدہ اینجانب خواهد بود.

امروزه کابلهای توزیع انرژی الکتریکی بعلمت پیشرفت در تکنیک و ساخت، بر سیستم خطوط هوایی پیشی حسته است. با توجه به شکل ۱ و اینکه سیستم خطوط هوایی در مراکز شهرها حلوه مطلوبی ندارد کاربرد کابلهای توزیع انرژی الکتریکی بیشتر آشکار می گردد.

اولین کابل قدرتی که ساخته شد متشکل از دو قسمت بود، سیم مسی لخت که لوله فولادی پر شده از عایق آنرا در بر می گرفت. این نخستین قدم در ساختن کابل بود که بعدها بدست پژوهشگران، سیرتکاملی خود را دنبال کرد.

کابلهای قدرت که امروزه ساخته می شوند با هادی های آعشته به عایق کاغذی که آنرا غلاف سربی یا آلومینیومی می پوشاند عرضه می گردد.

کابلهای قدرت الکتریکی شامل سه قسمت اساسی است :

هادی های حامل جریان الکتریکی، عایق و غلاف و پوشش حفاظتی

هادی ها یا (هسته) نقش انتقال جریان الکتریکی از نقطه ای به نقطه دیگر را بازی می کنند و از مس یا آلومینیوم ساخته می شوند. کابلها بر حسب نیازتک هسته ای (تک سیمه)،

دو هسته ای ، سه هسته ای و یا چهار هسته ای ساخته می شوند .

کابلها با سطح مقطع های زیرین ، استاندارد شده اند :

۰۵۰۰،۰۶۲۵،۰۸۰۰،۱۰۰۰ (میلی متر مربع) ۱/۵، ۲/۵، ۴، ۶، ۱۰، ۱۶، ۲۵، ۳۰، ۵۰، ۷۰، ۹۵، ۱۲۰، ۱۵۰، ۱۸۵، ۲۴۰، ۳۰۰، ۴۰۰

کابل های قدرت چهار هسته (چهار سیمه) برای ولتاژهای صغیر تا ۱۰۰۰ ولت ساخته می شوند که اندازه سطح مقطع سه تایی آنها یکسان (برابر) و سطح مقطع چهارمی تقریباً " نصف هر کدام از آنهاست ، در کابل های قدرت پوشش عایق اصلی شامل کابلهای آغشته و مواد مرکب مخصوص زیرین با درجه عالی غیر حلال در روغن های کافیه تشکیل می گردد . در دنبال آن غلاف حفاظتی غیر قابل نفوذ از سرب یا کابل ها را در مقابل رطوبت محیط خارجی حفاظت می کنند برای حفاظت در مقابل ضربه های مکانیکی کابل ها را ممکن است با دوار های (روکش) فولادی مسلح کرد .

در مقابل اثرات شیمیایی بر غلاف های سربی با بکار بردن نوار کاغذی ، کنف یا نخ آغشته به قیر محافظت می شوند .

درجه بندی و ساختمان کابل های قدرت

موارد استعمال و روشهای کابل گذاری . حمل و نقل .

درجه بندی اغلب کابلها که استعمال فراوانی دارند در تابلو زیر آورده شده است . کاربرد کابل های مختلف به میزان عایق بودن آنها ، غلاف حفاظتی و پوشش حفاظتی خارجی (بیرونی) دارد . بنا بر این کابل های مسی با غلاف سربی را نمی توان در محل هاییکه ضربه های مکانیکی زیاد وارد می شود قرار داد .

درجه بندی طرحهای کابل های قدرت و مشخصات

نوع طرح	نوع کابل
SA	۱- کابل غلاف سربی با عایق کاغذ و هادی مسی ، حفاظت شده توسط پوشش کاغذ و کنف آغشته به قیر .
SB	۲- نظیر فوق ، بعلاوه مسلح (زره) به دونوار فولادی نرم که با پوشش خارجی کنف آغشته یا نخ تهیه می شود .

نوع طرح	نوع کابل
SBG	۳- نظیر شماره ۲ اما بدون پوشش خارجی .
SP	مانند (SB) مسلح به سیم های فولادی تخت .
SK	مانند ((SP)) مسلح به سیم های فولادی گرد .
AB	مانند (SB) لیکن با غلاف آلومینیومی .
AAB	مانند (AB) اما با هادی های آلومینیومی .
OSB	نظیر (SB) لیکن تهیه شده با هادی جداگانه و غلاف سربی متصل

کابل های مسلح شده بدون حفاظت خارجی و پوشش کف آغشته را نباید در محیطی که امکان زنگ زدگی و خوردگی وجود دارد نصب کرد. کابل های مسلح به نوار را در مواردی که غلاف های آن ممکن است بعد از نصب کابل تحت تنش های کششی قرار گیرند نباید قرار داد. بسته به نوع کابل ها میتوان آنها را در زمین یا کانال و یا در دیوار و سقف و در داخل ساختمان و یا بیرون نصب کرد.

موارد استعمال کابلها مطابق نوع نصب و خصوصیات آنها که در اینجا میباشند مطابق زیر است :

نوع کابل بکار رفته	خصوصیات محیطی و شرایط مورد استفاده	موارد نصب
SB , OSB	کابل تحت نیروهای کششی نیست	در گودال زمین
SP	به کابل نیروهای کششی قابل توجه وارد نمی شود.	
SB , SP	رودخانه های غیر قابل کشتیرانی، کانالها و دریاچه ها	- در زیر آب
SK , SP	رودخانه های قابل کشتیرانی، کانالها و دریاچه ها	
SBG , SPG	در محیط شرایط جوی نرمال	کانالها، تونلها روی دیوار و ماشینها

کابل گذاری در زیر خاک یا کانال - تعیین مسیر کابل:

کابل گذاری در زیر خاک با کندن گودال بطور وسیع معمول است و با صرفه ترین روش کابل کشی تا به امروز بوده است. دیوارهای کانال را معمولاً بتونی یا با آجر می سازند و عمق کانال را بیشتر از ۵ سانتی متر در نظر می گیرند. کابل ها را در کانال طوری قرار می دهند و محکم می کنند که تعویض آن بدون اشکال صورت گیرد کابل های مجاور باید از هم ۷ الی ۱۰ سانتی متر فاصله داشته باشند.

بستر کابل، شن یا خاک، آجر:

در موقع کابل کشی نباید شعاع پیچش از ۱۵ برابر قطر کابل برای کابل های سه قطبه و از ۲۵ برابر قطر کابل برای کابل های تک قطبه باشد برای اتصال یک کابل تحت ولتاژ نامی 10 KV با یستی روزنه ای (حفره ای) بعرض ۱/۵ متر و بطول ۲/۵ متر کنده شود. برای هر اتصال اضافی کابل، عرض روزنه باید به ۳/۵ متر افزایش یابد و جعبه های اتصال در طول مسیر باید از هم دیگر حداقل ۲ متر فاصله داشته باشند در مسیر کابل کشی اگر به مواعی از قبیل حاده، خیابان و کانال آب برخورد کنیم زلوله های فولادی و یا بلوکهای سیمانی نسوز استفاده می شود.

برای بستر کابل ها در ته گودال بعرض ۱۰ سانتی متر خاک نرم یا شن در نظر گرفته می شود.

حمل و نقل کابل:

موقعی که بخواهند کابل را به مکان کابل کشی حمل کنند از کامیون های مختلف استفاده می شود. بر طبق مقررات، قرقره کابلها را با یستی با ریسمان سیمی به بدنه کامیون بست، مناسبترین روش برای حمل قرقره استفاده از کامیون مخصوص (DKB-3)، است که مجهز به تمام وسائل می باشد. امروزه به منظور حمل و نقل قرقره های سنگین از وسیله مدرنی که تریلر TK-5 است با ظرفیت ۵ تن بهره برداری می کنند.

همیشه قرقره را قبل از حمل به مقصد مورد نیاز با دقت با زرسی نماید چنانچه عیوبی

مشاهده شد نسبت بر رفع آن اقدامات لازم را انجام دهید.

قراردادن چرخ کابل :

چرخ کابل راهیچوقت نباید از روی ماشین (کامیون) کابل کشی به روی زمین پرت کرد و از ضربه دیدن و شکستن چرخ حدا" باید جلوگیری کرد. پس از سوار کردن چرخ (قرقره) کابل روی قرقره از دوپایه و محور فولادی جهت باز کردن کابل استفاده می شود. باید کابل را به جهت فلشی که روی قرقره (چرخ) کابل نوشته شد چرخانید. معمولاً ابتدا و انتهای کابل را با E ۱۹۹ نمایش می دهند در انتهای کابل سیمها به ترتیب رنگهایشان در جهت گردش عقربه های ساعت قرار دارند. محور فولادی مرکز قرقره را با توحه بقطر و وزن ناخالص از روی جدول زیر محاسبه کنید :

قطر محور فولادی به میلی متر	وزن قرقره (چرخ) به کیلوگرم
۶۰	تا ۲۵۰۰/
۷۰	تا ۳۵۰۰/
۷۵	تا ۵۰۰۰/

در موقع کشیدن کابل که معمولاً با دست انجام می گیرد دستکش ایمنی فراموش نشود و باید توحه کرد که نیروی وزن کابل وارده به هر کارگر از ۳۵ کیلوگرم تجاوز نکند و نیرو برای نوحوانان کمک کننده این نیرو نباید از ۲۵ کیلوگرم بیشتر باشد و وقتی بتناسب کار کابل روی دوش حمل می شود باید دقت کرد که کابل شکم (برآمدگی) برندارد. هرگز کابل را ساقط نکنید در تامل کابل گذاری باید خط مختص موحی باشد بطوریکه ۵/۱۰ تا ۱۰ درصد از طول حقیقی مسیر، کابل بیشتر باشد. این طول اضافی بخاطر تنشهای طولی است که بر حسب تغییرات فصول و قطع با ارتفاع می افتد در محل ها ئیکه مفصل در نظر گرفته شد طول کابل در انتها ۱/۵ متر اضافه منظور می دارند، این اضافه طول برای لخت کردن کابل جهت اتصال و وصل کردن در جعبه اتصال (Jont) و همچنین به منظور فراهم آوردن وضعیت لازم برای جلوگیری از توسعه تنشهای مکانیکی در گلوگاه است.

نشانه گذاری کابل، علامت گذاری مسیر کابل، تست کابل و پیر کردن گودال :

قبل از اینکه روی کابل با خاک یا سرپوش پوشانده شود باید از مسیر کابل با زرسی دقیق بعمل آید و بعد از با زرسی مقایسه عایق کابل با مگری (Mqgei) که ولتاژ ۵۰۰۰ الی ۱۰۰۰۰ را داراست تست می شود و نیز با ولتاژ یکسوده که ۶ برابر ولتاژ نامی کابل می باشد کابل را آزمایش می نمایند این ولتاژ را می توان توسط یکسو کننده Kenotron

تا مین کرد و وقتی که عمل تست و آزمایش کابل صورت گرفت علامت گذاری در مسیر کابل آغاز می‌گردد. مسیر کابل را در دیوارهای نزدیک آن و در عیر این صورت با تابلوهای در فواصل مستقیم با فاصله ۱۰۰ متر مشخص می‌کنند و نیز محل مفصلها را علامت گذاری کرده و علامتها را طوری در مسیر قرار می‌دهند که مانع عبور و مرور نشود.

رنگ عایق سیمهای کابل :

در کابل‌های چند سیمه عایق سیمها به رنگهای مختلف ساخته شده اند تا بتوان در موقع بستن سرسیمها آنها را با استاندارد مشخص و معین کرد.

۱- کابل پروتودور :

دوسیمه : تیره خاکستری - سیاه

سه سیمه : تیره خاکستری یا سیاه - قرمز - آبی

چهار سیمه : دودی کمرنگ ، سیاه - قرمز - آبی

پنج سیمه : دودی کمرنگ - سیاه - قرمز - آبی

۲- کابل با عایق کاغذی :

دوسیمه : قرمز - سیاه

سه سیمه : قرمز - سیاه - آبی

چهار سیمه : قرمز - سیاه - آبی - خاکستری کمرنگ

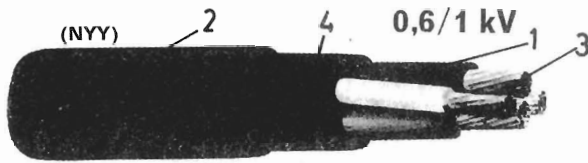
کابل گذاری در هوای سرد و یخبندان :

هرگاه بعد از کابل گذاری هوای محیط در یک زمان کوتاه به پائین صفر درجه برسد کابل قبل از قرار گرفتن در بستر (کانال) بایستی گرم شود. برای گرم کردن کابل (چرخ) تخته محیطی غلاف برداشته می‌شود و کابل را در اطاق گرم قرار داده و یا بوسیله آتش میدن هوای گرم، گرم می‌کنند مدت گرم دهی به کابل که در مکان گرم قرار گرفته و با دستگانه گرم داده می‌شود بستگی به درجه حرارت محیط دارد. قرقره کابل را با یخچال محور لحظه به لحظه چرخاند تا حرارت یکسان به تمام قسمتها برسد. درجه حرارت محیط توسط میزان الحرارة جیوه‌ای تعیین می‌شود، وقتی کابل را با دستگانه گرم می‌کنیم بایستی کپسول آتش نشانی و شن در دسترس باشد که در صورت بروز حادثه به آتش پرداخت همچنین روش دیگر گرم کردن کابل استفاده از جریان برق می‌باشد.

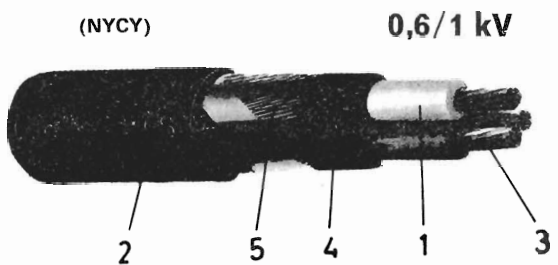
فهرست منابع :

۱ - مهندس محمد علی تمنا - مبانی شبکه‌های الکتریکی.

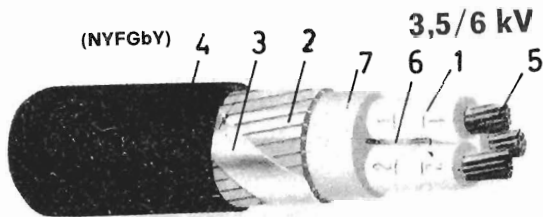
اجزاء و ساختمان چندنوع کابل



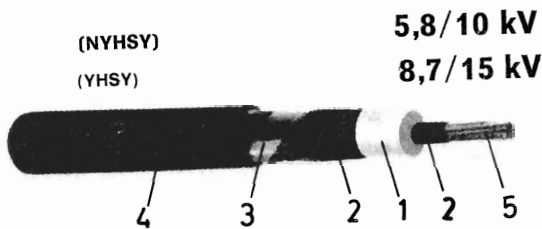
- ۱- عایق PVC سیم Y
- ۲- عایق PVC پوشش کابل Y
- ۳- سیم مسی
- ۴- نوار عایقی



- ۱- عایق PVC سیم Y
- ۲- عایق PVC پوشش کابل Y
- ۳- سیم مسی
- ۴- نوار عایقی
- ۵- حفاظ مشی یا سیم صغیر با تسمه مارپیچی



- ۱- عایق PVC سیم Y
- ۲- زره از سیم تخت فولادی F
- ۳- تسمه فولادی مارپیچی
- نگهدارنده زره cb
- ۴- عایق پوشش کابل Y
- ۵- سیم مسی
- ۶- پرکننده
- ۷- نوار کمربندی



- ۱- عایق PVC سیم Y
- ۳- حفاظ هادی محدودکننده حوزه H
- ۴- حفاظ از تسمه مسی S

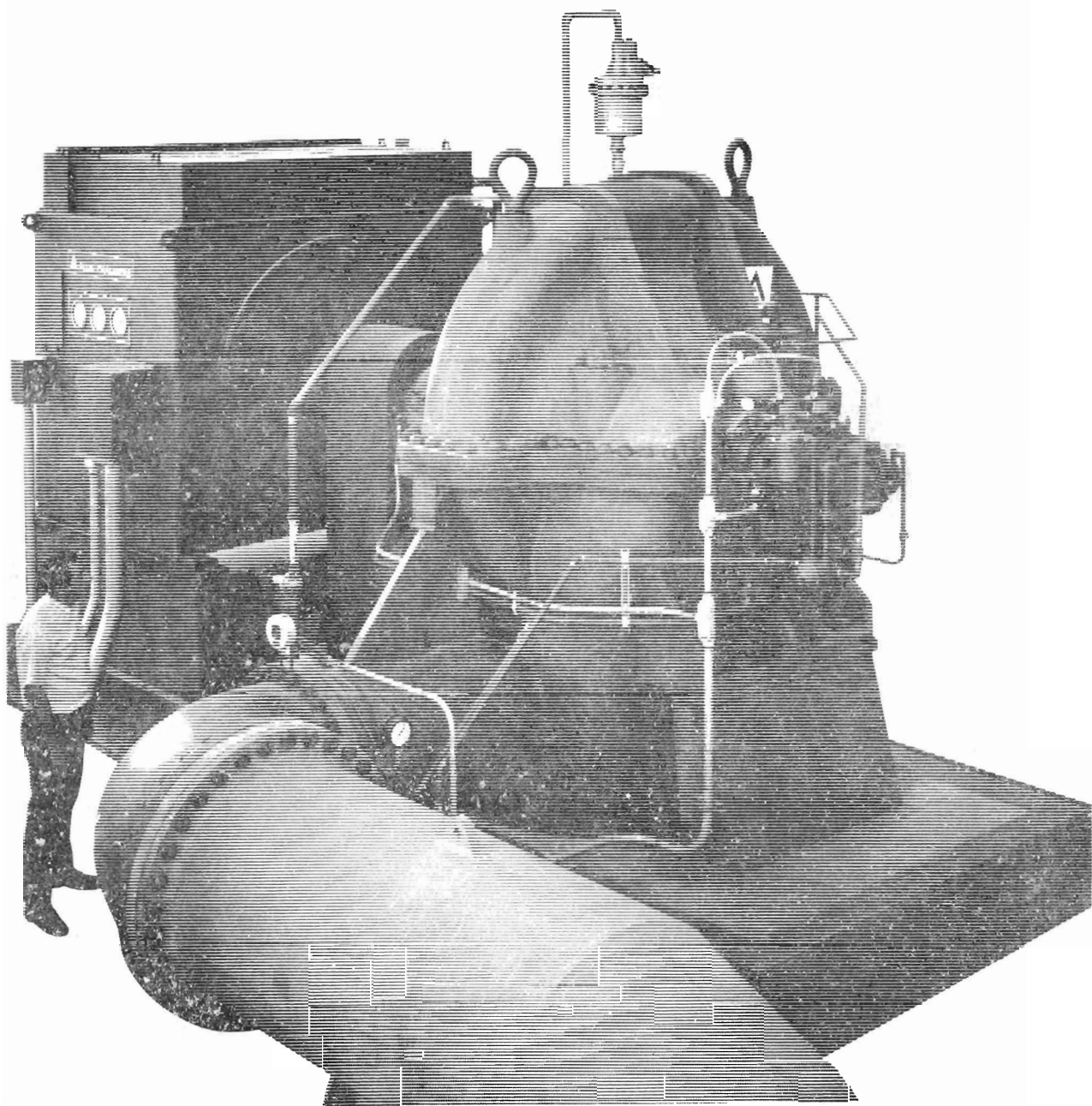
- ۴- عایق PVC پوشش کابل Y

محدودیت‌های کاربردی انواع پمپ‌های آب در رابطه

با

کایتاسیون، خوردگی، ساییدگی و موقعیت نصب

مهندس علی وکیلی تها می



چکیده:

این مقاله در واقع ادامه می‌باشد انتخاب پمپ است و نکات ظریف‌تر این مساله را که در تاسیسات بزرگ حتما "با یک مورد بررسی قرار گیرند، با زگو کرده و با در نظر گرفتن این واقعیت که هزینه‌های اجرای پروژه‌ها روز به روز افزایش می‌یابد، اهمیت انتخاب صحیح انواع پمپ‌ها در رابطه با مشخصات هیدرولیکی و مکانیکی و شرایط بخصوص نصب مورد بررسی قرار می‌دهد.

موازین تعیین نوع پمپ:

در موقع انتخاب پمپ برای انتقال آب یا سایر مواد موازین هیدرولیکی و مکانیکی و مشخصات ایستگاه پمپ باید در نظر گرفته شوند.

از جمله موازین هیدرولیکی می‌توان سرعت جریان، راندمان پمپ و سرعت مخصوص رانامبرد. در حالیکه سرعت جریان بوسیله کاپیتاسیون، خوردگی و ساییدگی محدود می‌شود. سرعت مخصوص ابعا دهندسی پمپ (و به همراه آن عمق‌طعانی را که در معرض فرسودگی قرار می‌گیرند) و همچنین راندمان و کارکرد اقتصادی سیستم را تعیین می‌کند.

موازین مکانیکی در برگیرنده فشار تست و سرعت بحرانی است.

خصوصیات مایع مورد پمپاژ نقشی اساسی در مسائل ضربت قوچی سیستم دارند و می‌توانند بر انتخاب نوع پمپ و موقعیت ایستگاه پمپ تا ثیر بگذارند. همچنین شرایط مکش پمپ‌ها با یکدیگر "مورد توجه قرار گیرند.

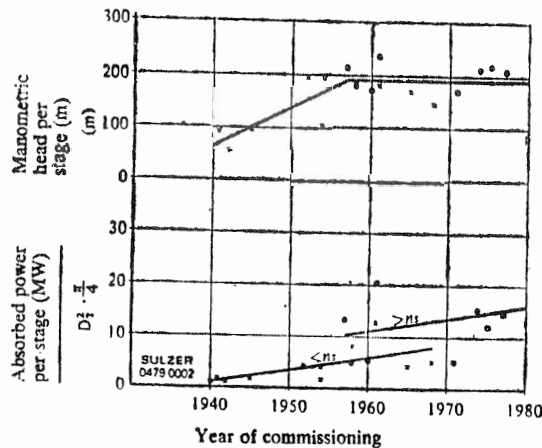
برای اینکه ابعا دهندسی پمپ حدا المقدور کوچک باشد، اصولاً "طراحی پمپ باید در رابطه با طراحی ایستگاه پمپ صورت گیرد. با افزودن به ارتفاع تولیدی هر طبقه (یعنی با از یاد سرعت دورانی و سرعت مخصوص) می‌توان تمرکز توان مخصوص پمپ‌ها را افزایش داد. این افزایش همیشه قابل قبول است مشروط بر اینکه مسائل فوق الذکر هیدرولیکی و مکانیکی حل شده باشند. شکل ۱ افزایش قابلیت‌های پمپ‌های آب را در سال‌های اخیر و مکانیکی حل شده باشند. شکل ۱ افزایش قابلیت‌های پمپ‌های آب را در سال‌های اخیر نشان می‌دهد، این شکل‌ها پمپ‌های را که برای مصارف تزریق آب مورد استفاده واقع می‌شوند در بر نمی‌گیرد. بخاطر کمبود ارتفاع مکش مثبت، افزودن ارتفاع به ازای هر طبقه پمپ‌های آب به مقدار حداکثر ۲۵۰ تا ۳۰۰ متر به ندرت مقدور بوده است. البته باید در نظر داشت که حداکثر سرعت دورانی پمپ‌ها به وسیله ارتفاع مکش مثبت موجود تعیین می‌شود.

پروانه یعنی-NPSH را می‌توان به وسیله فرمول سرعت مخصوص مکش (SS) محاسبه کرد

$$SS = \frac{Q \sqrt{2}}{NPSH_{0\%}^{3/4}}$$

برای پروانه‌هایی که خصوصیات مکشی آنها خوب است، سرعت مخصوص مکش را می‌توان برای محدوده وسیعی از سرعت مخصوص ثابت فرض کرده از این طریق می‌توان حداکثر سرعت دورانی را با معلوم بودن دبی و نوع پمپ، محاسبه کرد. بسته به ارتفاع هر طبقه ضریب اطمینان (S_{tot}) فشار مکش پمپ را در رابطه با نوع مایع مورد پمپاژ (آب آشامیدنی، آب شور و غیره)، سرعت محیطی در ورودی پروانه، جنس پروانه انداز و نوع طراحی پمپ (شکل ۲)، تعیین می‌کنند. بنابراین خواهیم داشت :

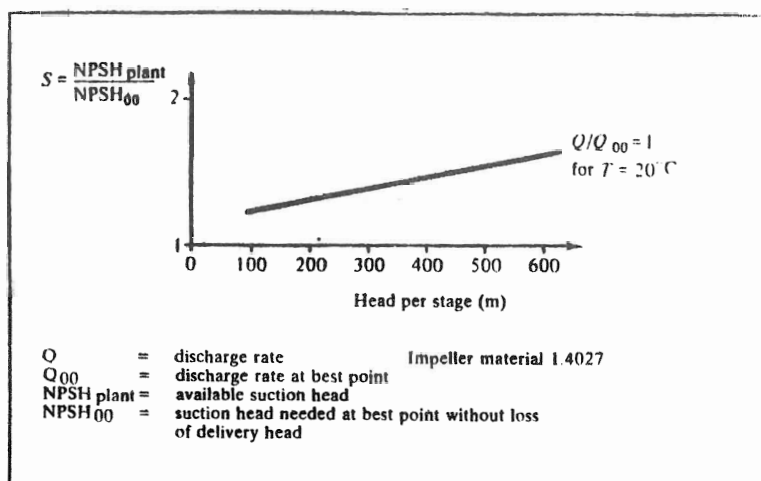
$$NPSH_{plant} = S_{tot} NPSH_{0\%} (m)$$



1 Specific power concentration of water transportation pumps.

شکل ۱- تمرکز توان مخصوص پمپ‌های آب

با سری کردن یک بوستر پمپ با پمپ اصلی، یعنی افزایش دادن NPSH سیستم به طور مصنوعی امکان افزایش دادن سرعت پمپ اصلی به مقدار متناسبی به دست می‌آید. به این طریق یک راه حل ایده آل به دست می‌آید که شامل بوستر پمپ، جعبه دنده، موتور و پمپ اصلی می‌شود.



2 Safety factor S versus delivery head for best point flow rate.

شکل ۲- رابطه ضریب اطمینان S و ارتفاع برای دبی اپتیمم

تحقیقات انجام یافته در مورد پمپ‌هایی که با یک بوستر پمپ سری شده اند و از یک موتور نیرو می‌گیرند نکات مثبت و منفی زیر را معلوم کرده‌اند:

– نکته مثبت از نظر کوچک‌تر شدن ابعاد هندسی پمپ اصلی، مخصوصاً اگر بوستریک پمپ یک طبقه با پروانه دو طرفه باشد.

– نکته منفی از نظر گرانی و افزایش یا فتن احتمال مرتعش شدن سیستم، علت هزینه زیاد نصب اولیه، اضافه شدن قطعاتی مثل بوستر پمپ و جعبه دنده می‌باشد. در حالی که احتمال مرتعش شدن سیستم ضریب اطمینان آنرا کاهش می‌دهد و ارتعاش پیشی بحرانی نوع اصلی ارتعاش در این مورد است.

با وجود استفاده بهتر از مواد در پمپ اصلی، نکات منفی اینگونه سیستم‌های مرکب آشکارا بیشتر از نکات مثبت آن است. این موضوع علت ضعف نسبی تمرکز توان مخصوص پمپ‌های آب را نسبت به پمپ‌های فشار قوی مخصوص عملیات تغذیه و تزریق، توضیح می‌دهد. پمپ‌هایی که برای انتقال آب مورد استفاده قرار می‌گیرند و بطور جداگانه نصب می‌شوند معمولاً در خطوط لوله به عنوان بوستر پمپ مورد استفاده قرار می‌گیرند. در چنین پروژه‌هایی به موقعیت ایستگاه پمپ و مسایل مکش پمپ‌ها باید توجه مخصوصی معطوف شود.

بوستر پمپ‌ها غالباً "سرعت‌های مخصوص نسبتاً" زیادی دارند. در رابطه با تعداد پمپ‌ها (یعنی به مقداری که دبی کل تقسیم می‌شود) سرعت مخصوص بوستر پمپ‌ها عمدتاً ۷۰ و ۱۷۰ تغییر می‌کند (۳۶۰۰ و ۸۸۰۰۰ در سیستم آمریکایی). این موضوع حساسیت شدید این پمپ‌ها

را در رابطه با شرایط مکش توضیح می‌دهد و خود این مساله از قابلیت اطمینان چنین سیستم‌هایی می‌کاهد در نتیجه مکش سیستم قسمتی از پمپ می‌شود و برای اینکه شرایط مکش در این سیستم‌ها دقیقاً "بررسی شود باید تست‌های مدل صورت گیرد و یک جواب کاملاً صحیح به این مساله که آیا جریان ورودی بصورت اپتیمم صورت می‌گیرد یا نه، توسط مدل‌هایی که از نظر هندسی مشابه سیستم اصلی است، بدست می‌آید.

برای جریان ورودی که در آنها سطح آزاد آب مستقیماً "تحت فشار حوق قرار دارد، نسبت اینرسی به شتاب ثقل (عدد فراد Fr) باید در پمپ واقعی و مدل یکی باشد و تنها در این شرایط ارقام بدست آمده توسط مدل کاملاً مشابه شرایط واقعی خواهد

$$Fr = \frac{c}{g \cdot D} = \text{constant} \quad \text{بود.}$$

عدد فراد در قطعات پمپ به ابعاد بستگی دارد به عنوان مثال در مورد یک پمپ عمودی

$$Fr_A = \frac{c_{TA}}{g \cdot D_{TA}} = \frac{c_{TM}}{g \cdot D_{TM}} = Fr_M \quad \text{داریم:}$$

- c = سرعت در مکش پمپ
- D_f = قطر قسمت مکش
- S_f = velocity in the intake flare (m/s)
- S_f = diameter of intake flare (m)
- S_f = cross section of intake flare (m²)
- $i = \frac{D_{TA}}{D_{TM}}$ = سطح مقطع قسمت مکش
- $i = \frac{D_{TA}}{D_{TM}}$ = مقیاس مدل
- g = gravitational acceleration (m/s²)
- A = full-scale pump
- M = model
- A = شتاب ثقل
- M = پمپ اصلی
- M = پمپ مدل

با ارقام داده شده برای پمپ اصلی و مقیاس مدل انتخابی (مثلاً ۱۰ یا ۲۰)

$$Q_A : D_{TA} : S_{TA} : c_A = \frac{Q_A}{S_{TA}}$$

ابعاد و سرعت‌های اصلی برای مدل به طریق زیر بدست می‌آید:

$$D_{TM} = \frac{D_{TA}}{i} : Q_M = \frac{Q_A}{i^3} : c_M = \frac{c_A}{i}$$

به وسیله تغییر دادن سیستماتیک ابعاد هندسی مدل، در محدوده امکانات ساختمانی ایستگاه پمپ، در اغلب مواقع، به موازات اندازه‌گیری‌های توزیع سرعت در مقاطع مختلف قسمت مکش، جواب قانع‌کننده‌ای بدست می‌آید.

شکل ۳ طرق مختلف ساخت و کاربرد بوستر پمپها را نشان می‌دهد. انتخاب نوع پمپ باید

در ارتباط با برآورد اقتصادی مجموعه سیستم صورت گیرد. نوع پمپ از نظر فنی به وسیله ارتفاع مکش مثبت موجود و ارتفاع رانش تعیین می‌شود. انواع مختلف عبارتند از:

– پمپ‌های شعاعی Radial pumps با محفظه‌های حلزونی (با دیفیوزر یا بدون دیفیوزر، سرعت مخصوص تا ۱۰۰، سیستم آمریکائی تا ۵۱۶۰)

– پمپ‌های Mixed-flow با کانال‌های برگشتی محوری یا محفظه حلزونی (سرعت مخصوص بین ۴۰ تا ۱۸۰، سیستم آمریکائی ۲۱۰۰ تا ۹۲۰۰)

– پمپ‌های محوری Axial-flow (سرعت مخصوص بالای ۱۲۰، سیستم آمریکائی ۶۲۰۰)

در انتخاب نوع پمپ همچنین باید شرایط کا رپمپ را در دبی‌های کم‌تر از مقدار نامی

در رابطه با نوع منحنی مشخصات، ظرفیت مکش و توان مصرفی، در نظر گرفت.

شکل ۴ یک نمونه بوستر پمپ عمودی با کانال برگشتی محوری را نشان می‌دهد. برای شرایط مساوی همچنین می‌توان از پمپ‌های با محفظه حلزونی بتنی (شکل ۵) استفاده کرد. چنین طرح‌هایی امروزه در نیروگاه‌ها مورد استفاده قرار می‌گیرند و کا رکرد خوب خود را در تمام زمینه‌ها به اثبات رسانده‌اند.

حواب قطعی به نکات ضعف و قوت این سیستم‌ها را (در ارتباط با طراحی هیدرولیکی

و مکانیکی، نصب، نگهداری و حجم کارهای ساختمانی مورد نیاز) با همکاری مهندسی پروژ می‌توان داد.

در جاها ئیکه پمپ باید خارج از آب و در محیط خشک نصب شود، پمپ‌های افقی یک طبقه

با پروانه دو طرفه و محفظه‌ای که در جهت محور دو تکه می‌شود، به عنوان بوستر مورد استفاده، قرار می‌گیرند (شکل ۶).

با استفاده از پروانه دو طرفی دبی مکش پمپ‌ها با سرعت ثابت حدود ۴۰ درصد افزایش

پیدا می‌کند، که اغلب نکته مثبتی از نظر حجم ساختمانی بشمار می‌آید. با این حال این

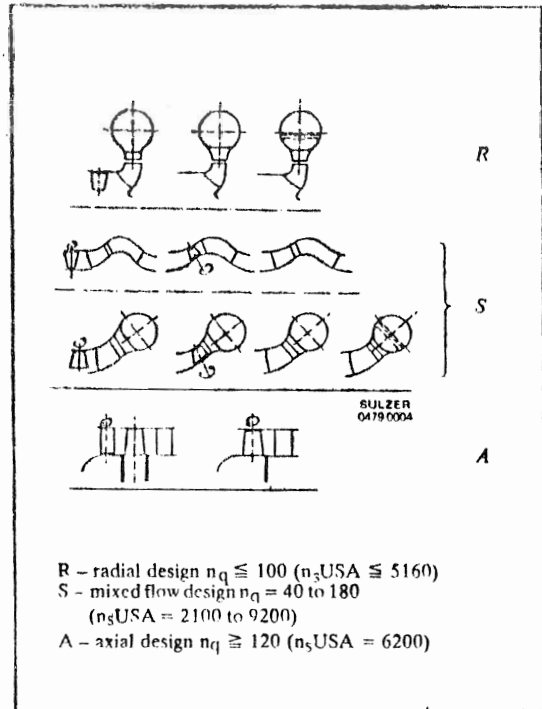
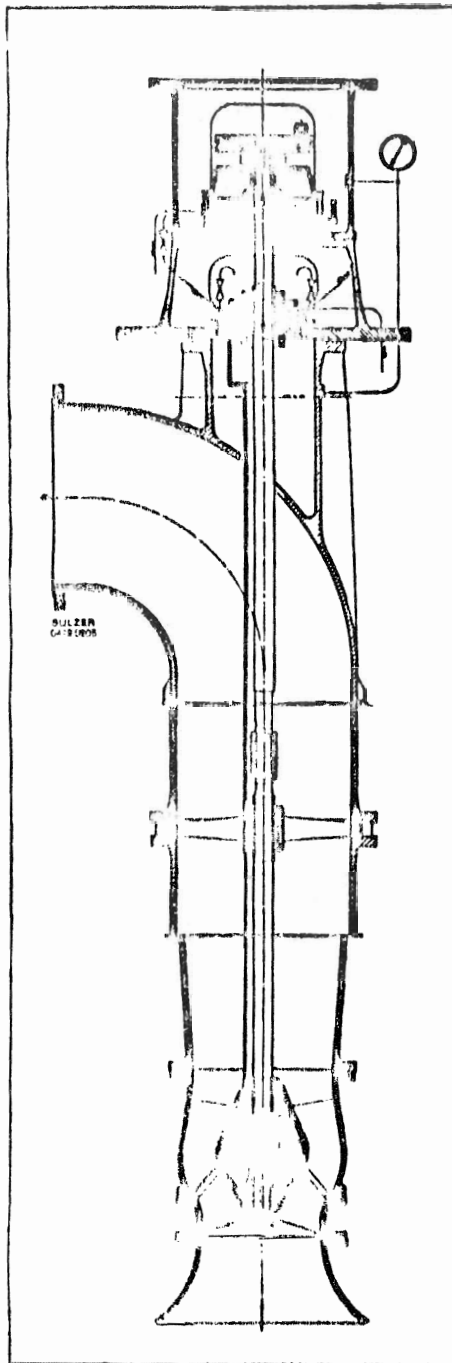
پمپ‌ها حساسیت بیشتری در مقابل شرایط نامناسب مکش، در مقایسه با پمپ‌های عمودی یک

طبقه که با سرعت مخصوص زیاد کا ر می‌کنند، دارند.

پمپ‌های اصلی برای انتقال و تزریق آب:

این پمپ‌ها را می‌توان به صورت زیر طبقه بندی کرد:

- پمپ‌های فشار کم (ارتفاع حداکثر تا 120 متر)
- پمپ‌های فشار متوسط (ارتفاع 120 تا 600 متر)
- پمپ‌های فشار زیاد (ارتفاع 600 متر و بیشتر)



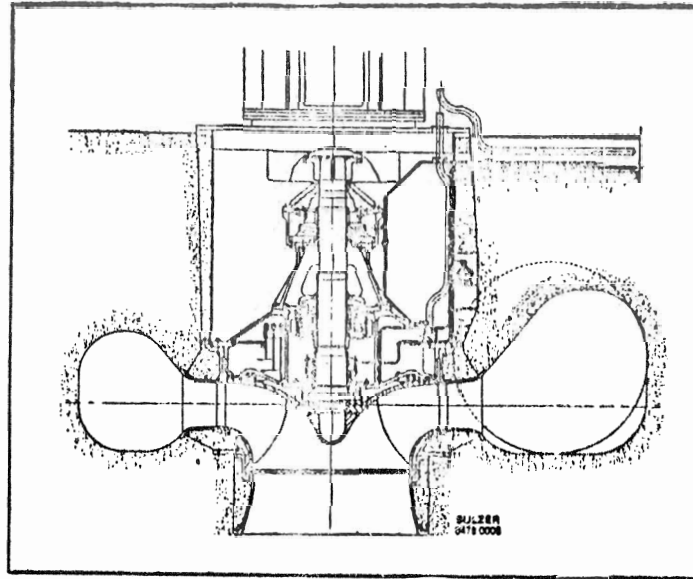
3 Alternative hydraulics for booster pumps.

شکل ۳- انواع طرح‌های هیدرولیکی بوسترپمپها

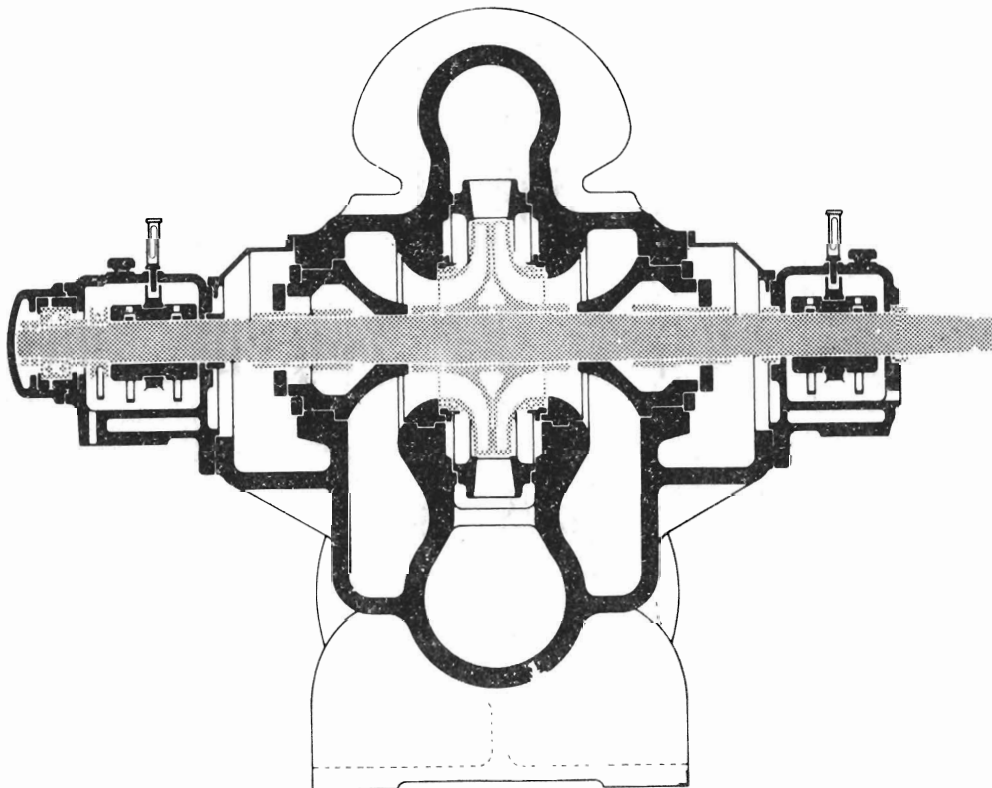
4 4 Vertical booster pump with axial return channel.

شکل ۴- بوسترپمپ عمودی با کانال‌های برگشتی محوری

5 Vertical booster pump with concrete volute casing.



شکل ۵- بوسترپمپ عمودی با محفظه حلزونی بتنی



شکل ۶- بوسترپمپ افقی با پروانه دوطرفه و محفظه‌ای که در

جهت محورد و تکه می‌شود.

Pattern	Flow	Possible design concept	Pressure limits	stage	coating	Q-H range	Specific speed range	Hydraulic advantages	Hydraulic disadvantages	Design advantages	Design disadvantages	Remarks
3		split or double volute or diffuser	≤ 400 m up to 110 bar	600 m	1909 ft	1312 ft (1968 ft)	$N_s = 870 + 420$ $n_q = 17 + 82$	NPSh > NPSh _d	- $N_s < N_d$ with axial thrust if Q-type	1 shaft seal	- overhanging impeller - high axial thrust - casing loss - stiff - dismantling (compared with horizontal split)	1/5T single volute 1/5T double volute 1/5T diff. ring ≤ 600 m for seawater 1/5T - 500 m
D		split or horizontal	400 m (800 m)	160 bar	800 m	2625 ft	$N_s = 870 + 3990$ $n_q = 17 + 75$	- $N_s > N_d$ - thrust balanced	Isolate geometry compared with Z/3 d	seal	- 2 shaft seals - scale between stages in horizontally split type (compared with Z/3 d)	for oil field seawater H/ST - 800 m
			1312 ft (2624 ft)	2275 psi	180 m (591 ft)	2000 m ² /h 8806 USGCPM	10000 m ² /h 44079 USGCPM	Isolate geometry compared with Z/3 d	seal	- scale between stages in horizontally split type (compared with Z/3 d)		
D+d		split or horizontal	400 m	160 bar	800 m	2625 ft	$N_s = 870 + 2200$ $n_q = 17 + 42$	- $N_s > N_d$ - higher than Z/d - thrust balanced	Isolate geometry compared with Z/3 d	- no diffuser - screw parts - more Z/d - 1 HP seal - lighter than Z/3 d	- scale between stages in horizontally split type (compared with Z/3 d) - Greater volume than Z/3 d - 1 HP seal	
			1312 ft	2275 psi	356 m (1168 ft)	20000 m ² /h 88038 USGCPM		Thrust seal balanced				
2d		split or horizontal	400 m	160 bar	800 m	2625 ft	$N_s = 870 + 2200$ $n_q = 17 + 42$	- $N_s > N_d$ - conditions good - thrust balanced	Isolate geometry compared with Z/3 d	- seal - between stages - designing possible - no piston	- brooder pipe - diffuser for 1 stage	
			1312 ft	2275 psi	400 m (1330 ft)	20000 m ² /h 88038 USGCPM						
3d		split or horizontal	300 m	170 bar	900 m	2953 ft	$N_s = 870 + 2300$ $n_q = 17 + 42$	- $N_s > N_d$ - conditions good - thrust balanced	Isolate geometry compared with Z/3 d	- seal - between stages - designing possible - no piston	- brooder pipe - diffuser for 1 and 2 stages	
			964 ft	2420 psi	300 m (984 ft)	400 m ² /h 1761 USGCPM	8000 m ² /h 35222 USGCPM					
(3)		split or vertical pull-out or cartridge	400 m	560 bar	2800 m	9187 ft	$N_s = 870 + 1650$ $n_q = 17 + 32$	- $N_s > N_d$ - 1 HP seal - thrust seal balanced	1 HP seal thrust seal balanced	- 2 LP seals - de-casing possible - rigid barrel - single HP casing seal - diffuser may be changed with corrosive media	- dismantling - volume	Advantage: Sharp maintenance on cartridge (barrel)
			1312 ft	8000 psi	2800 m (9187 ft)	250 m ² /h 1101 USGCPM	4000 m ² /h 17600 USGCPM					
(2+2a)		split or horizontal	400 m	560 bar	2800 m	9187 ft	$N_s = 870 + 1650$ $n_q = 17 + 32$	- $N_s > N_d$ - leakage - low axial thrust - shaft seal - thrust seal - design partly balanced	1 HP seal thrust seal balanced	- diffuser may be changed with corrosive media - n cas. higher than as rigidity (with vertical split) - Lower pressure barrel than horizontal (vertical split) - 1 LP and 1 HP seal or seal with pressure relief	- dismantling - volume with division - Lower pressure barrel than horizontal split	Sharp maintenance on cartridge (barrel)
			1312 ft	8000 psi	2800 m (9187 ft)	250 m ² /h 1101 USGCPM	4000 m ² /h 17600 USGCPM					
(1a+2a)		split or vertical	400 m	560 bar	2800 m	9187 ft	$N_s = 870 + 1650$ $n_q = 17 + 32$	- $N_s > N_d$ - leakage - low axial thrust - shaft seal - thrust seal - design partly balanced	1 HP seal thrust seal balanced	- diffuser may be changed with corrosive media - 2 LP seals - rigidity of barrel - single HP casing seal - 1 LP and 1 HP seal or seal with pressure relief	- dismantling - volume	Sharp maintenance on cartridge (barrel)
			1312 ft	8000 psi	2800 m (9187 ft)	250 m ² /h 1101 USGCPM	4000 m ² /h 17600 USGCPM					

Table 1 Comparison of liquid transportation pumps.

جدول 1-1 جدول مقایسه پمپهای مایع

در اغلب موارد این پمپ‌ها باید در شرایط ارتفاع مکش (NPSH سیستم) نسبتاً کمی کار کنند.

برای صرفه‌جویی هرچه بیشتر در مواد مصرفی پمپ می‌توان پمپ را از نوعی انتخاب کرد که برای دبی مکش مورد نیاز از رای حداکثر سرعت دورانی با شدت بهترین راه حل اقتصادی مساله بدست آید.

در نتیجه همه امکانات ممکن باید در موقع بررسی پروژه در نظر گرفته شوند. متغیرهایی که در اینگونه سیستم‌ها باید در نظر گرفته شوند در جدول ۱ نشان داده شده‌اند. این جدول موارد کاربرد، نکات مثبت و منفی هیدرولیکی و مکانیکی هر یک از انواع پمپ‌ها را نشان می‌دهد.

در موقع انتخاب یک پمپ همچنین باید پارامترهایی مانند ظرفیت مکش، حد مجاز سرعت جریان، سرعت بحرانی محور پمپ، راندمان پمپ و شرایط مخصوص نصب در نظر گرفته شوند.

ظرفیت مکش :

در اغلب موارد پمپ‌هایی که پروانه دو طرفه داشته و حداکثر داری سه طبقه می‌باشند، (تعداد طبقات به علت عوامل مکانیکی محدود می‌شود)، اقتصادترین نوع پمپ در اینگونه موارد هستند.

با استفاده از این پمپ‌ها سرعت مطلق را می‌توان تا حدود ۴ درصد مقایسه با پمپ‌های سانتریفیوژ معمولی، افزایش داد، بدون اینکه به احتمال ایجاد کavitasiون افزوده شود [۲ و ۳] در نتیجه پمپ‌هایی با ابعاد کوچکتر می‌توانند مورد استفاده قرار گیرند که منافعی اینکار عبارتند از وزن کمتر (قیمت خرید و حمل و نقل کمتر)، قیمت کم تر وسایل یدکی و قیمت کمتر کارهای ساختمانی لازم برای نصب دستگاه‌ها، این پمپ‌ها مخصوصاً "برای فشارهای کم و متوسط مناسب هستند و از نظر ساختمانی از محل محور بطور افقی به دو قسمت تقسیم می‌شوند (شکل ۶).

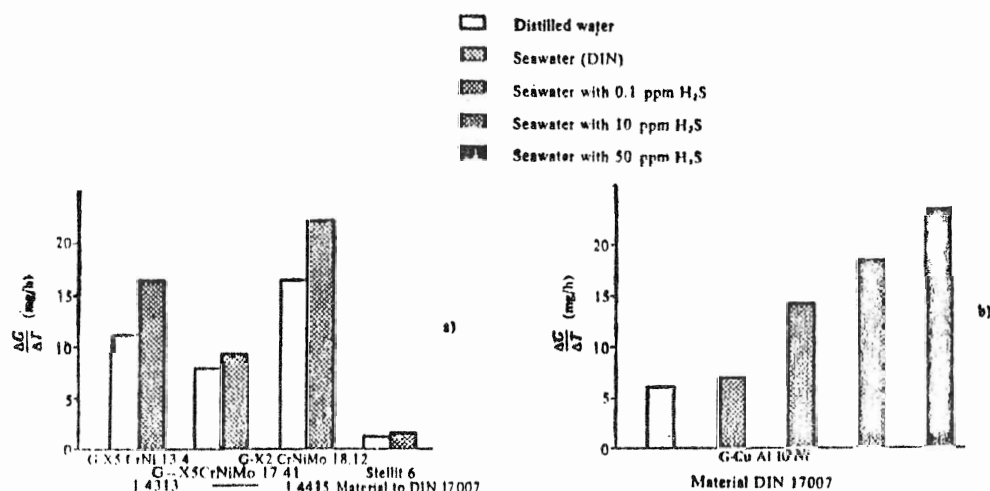
در پمپ‌های فشار قوی عموماً "از این طرح نمی‌توان استفاده کرد، چون مسایل طراحی مکانیکی محدودیت‌هایی از نظر اندازه پمپ بوجود می‌آورد. تغییر شکل پمپ از محل دو تکه شدن محفظه در نتیجه فشار زیاد و جای لازم برای پیچ‌های دوسرا جمله این مسایل هستند

که طراح را مجبور به استفاده از پمپهایی می کند که از جهت عمودی دو تکه می شوند. برای فشار مثبت مکش متوسط استفاده از محفظه فولادی و پروانه هایی با قطر حدود ۳۵ میلی متر معمول است و فشار تواییدی حدود ۴۰۰ بار (آتمسفر) می باشد. تحت این فشار با استفاده از فلنج های مناسب می توان عمل آب بندی را به خوبی انجام داد.

حد سرعت جریان :

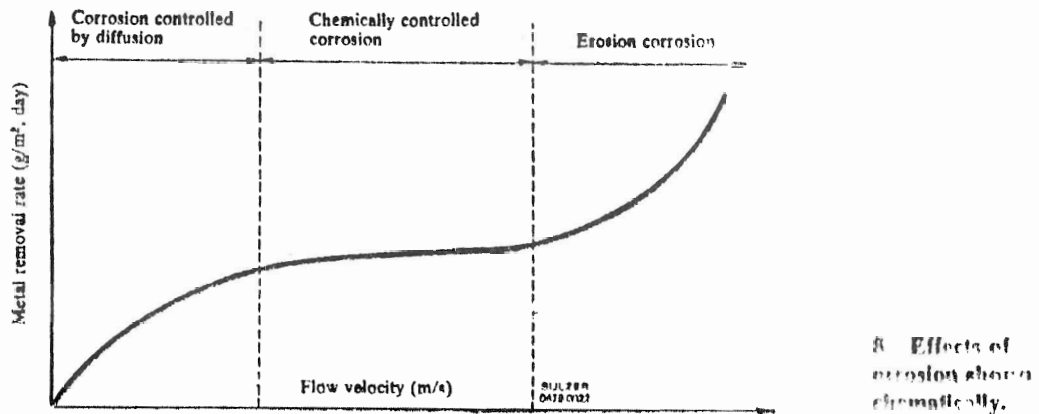
پمپهای عملیات انتقال آب به ندرت برای فشارهای بیشتر از ۴۰ متر به ازای هر طبقه ساخته می شوند. با این حال احتمال ایجاد کاتناسیون را نباید از نظر دور داشت. احتمال ایجاد این مساله بخصوص در شرایطی زیاد است که مایع مورد پمپاژ بجای آب تمیز آب نمک دار یا آب همراه مواد معدنی زیاد باشد. برای این قبیل مایعات ضرایب اطمینان بدست آمده از آزمایشها و تجربیات عملی با آب معمولی باید اصلاح شوند. (شکل ۲). به وجود آمدن کاتناسیون و خوردگی در کاتنا باعث کاهش حد سرعت لازم برای شروع عمل تخریب پمپ می شود.

شکل ۲ نشان می دهد که چگونه خوردگی بر روی کاهش مقاومت مواد پمپ در مقابل کاتناسیون تاثیر می گذارد.



7 Loss of cavitation resistance by various materials under the influence of corrosion.

شکل ۲- نمودار کاهش مقاومت مواد مختلف در مقابل کاتناسیون به علت ایجاد شدن



شکل ۸- شماییک تاثیرات خوردگی

اگر مایع مورد پمپاژ حاوی ذرات جامد باشد این عمل سرعت و شدت با زهم‌بیشتری پیدا می‌کند، چون ضربات و تنش‌های ایجاد شده از حدمقاومت مکانیکی مواد پمپ بیشتر می‌شود. ولی چون آب مورد پمپاژ اغلب از نظر فیزیکی تمیز بوده و بیشتر از نظر شیمیایی خاصیت تخریب‌داردند، لذا مسأله اصلی انتخاب صحیح جنس قطعات مختلف پمپ است. به علت سرعت جریان‌های نسبتاً زیاد، حدمقاومت شیمیایی مواد مختلف محدود است. از نتایج تست‌های آزمایشگاهی چنین بر می‌آید، که خصوصیات مقاومت شیمیایی یک ماده در سه حالت می‌تواند دسته‌بندی شود.

الف - سرعت خوردگی ماده در مقایسه با زمان کارکرد کم است و خطری ایجاد نمی‌کند.
ب - به علت ایجاد شدن یک لایه منفعل مقدار خوردگی عمدتاً "ثابت بوده و خطری جدی پیش نمی‌آورد."

ج - سرعت زیاد جریان هرگونه لایه منفعل را از بین برده و از تشکیل مجدد آن جلوگیری می‌کند که در نتیجه مقدار خوردگی بسیار زیاد است.

مواد مناسب برای مایعات و سرعت‌های مختلف و روابط بین آنها در متون شماره ۴ و ۵ فهرست منابع آمده‌اند. مخصوصاً "در موقوع انتخاب جنس پمپ‌های عملیات تزریق که مایعات شدیداً خوردنده را از خود عبور می‌دهند، پیشنهاد می‌شود که مقدار تخریب ماده برای مایعات مختلف و سرعت‌های مختلف از تست‌های آزمایشگاهی بدست می‌آید، در نظر گرفته شود. به این طریق یک انتخاب صحیح از نظر اقتصادی می‌تواند صورت گیرد.

برای جمع‌بندی این مبحث، می‌توان میزان تخریب تقریبی مواد را در رابطه با کاتناسیون، خوردگی و ساییدگی به صورت زیر فرمول‌بندی کرد.

$$\text{Cavitation کا ویتاسیون} \quad \frac{\Delta G}{T} \cong C^n$$

$$\text{Corrosion خوردگی} \quad \frac{\Delta G}{T} \cong C^i$$

$$\text{Erosion ساییدگی} \quad \frac{\Delta G}{T} \cong C^m$$

ΔG = میزان کاهش وزن جنس پمپ (میلی‌گرم)

T = زمان (ساعت)

n = ۶ تا ۸

m = ۳

i = به نوع مایع و جنس پمپ بستگی دارد

از فرمول‌های بالایی توان به تاثیر زیاد سرعت جریان، و در نتیجه ارتفاع تولیدی

به ازای هر طبقه، در این پدیده پی برد.

سرعت بحرانی محور پمپ :

با افزایش روز افزون توانائی های پمپها که باعث افزایش سرعت محیطی و مطلق

پمپها شده و به علت استفا ده از پمپهای چند طبقه که فشارهای بسیار زیاد تولید می کنند،

توجه بیشتری باید به مسایل سرعت بحرانی در طراحی مکانیکی پمپها مبذول شود.

ارتعاش محوره علت نیروهای دینامیک خارجی - غیر بالانسی ها - و تحریک خودی

(self-excitation) بوجود می آید.

تحریک خودی (Self-excitation) از نیروهای مهاسی در فواصل کوچک که جریانهای

محوری از آن عبور می کند، ناشی می شود که می تواند به وسیله سرعت محیطی تشدید

شود. این فواصل کوچک فاصله بین پروانه و رینگ آبیندی پروانه (labyrinth)

یا فواصل موجود در پیستون بالانس کنند، که مانند یا تا قان هیدرودینامیک عمل می کند

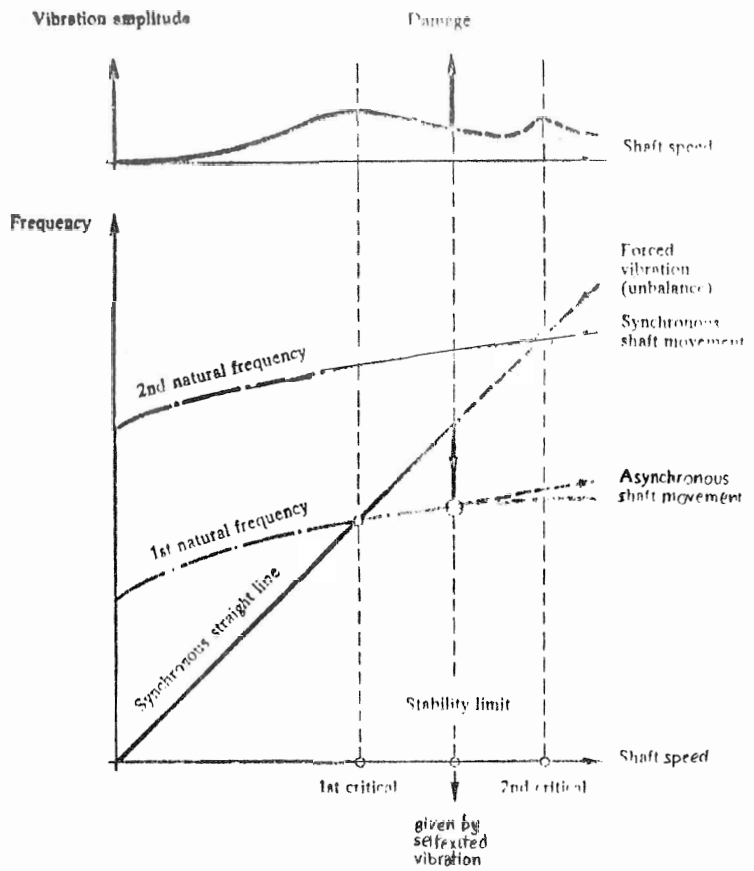
هستند. البته یا تا قانهای شعاعی روغنی نیز ممکن است باعث ایجاد تحریک خودی شوند.

شکل ۹ رابطه بین ارتعاش و سرعت یک محور را نشان می دهد. در مورد پمپها برخلاف سایر

توربو ماشینها از قبیل کمپرسورهای محوری، در موقع محاسبه سرعت بحرانی باید تاثیرات

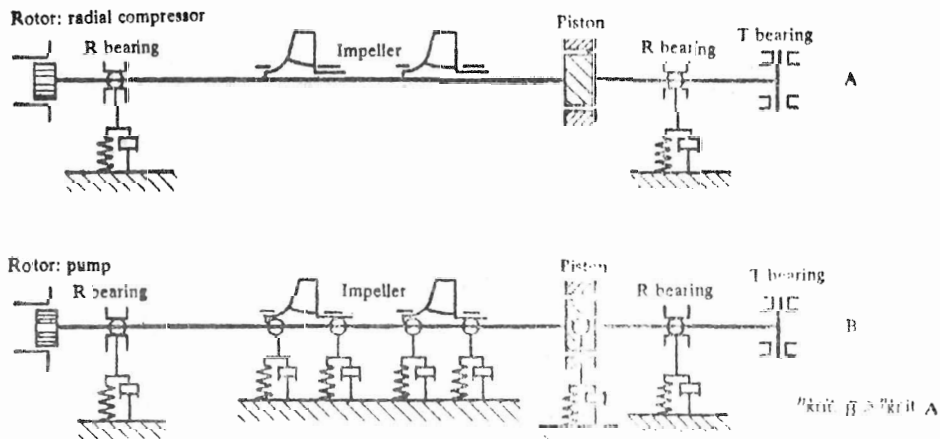
فواصل فوق الذکر، (مخصوصاً "فواصل موجود بر روی محور پمپهای چند طبقه) را که به مثابه

9 Shaft vibration behaviour.



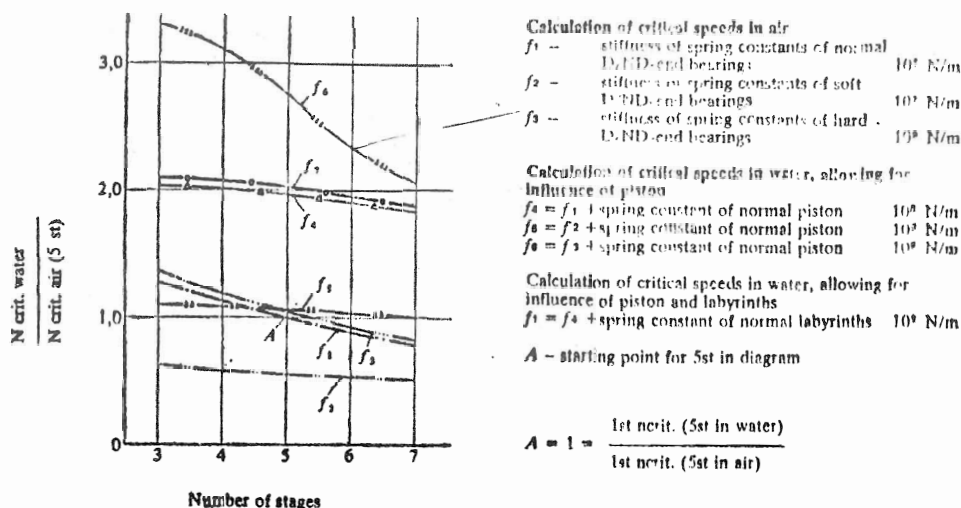
شکل ۹- نمودار خصوصیات ارتعاش محور

Bearings and labyrinths act as:
- bearings (bearing stiffness)
- dampers



10 Influence of bearings and labyrinths on critical speed.

شکل ۱۰- تاثیر باقیات آنها و labyrinth ها بر سرعت بحرانی



۱۱ - Influence of the number of stages and stiffness of piston, bearings and labyrinths on the critical speeds.

شکل ۱۱- تاثیر تعداد طبقات و میزان سفتی پیستون، یاتاقانها و labyrinth ها بر سرعت بحرانی

یاتاقانهای آب خنک (water-lubricated) عمل می‌کنند، در نظر گرفت. در ارتباط با عمل یاتاقان مانند labyrinth ها، کمپرسورهای شعاعی که با هوا کار می‌کنند شکل ۱۰ با پمپهای آب مقایسه شده‌اند. عموماً "می‌توان گفت که سفتی یاتاقانهای روغنی سرعت بحرانی را پایین می‌آورد، در حالیکه سفتی labyrinth های آب خنک (water-lub.) و پیستون بالانس کننده به مقدار آن می‌افزاید. تنها در شرایطی می‌توان ارتعاش طبیعی محور پمپ را محاسبه کرد که میزان سفتی و قابلیت لرزه‌گیری هر کدام از حالات بالا معلوم باشند. رزونانس بوجود آمده در موقعی که فرکانس طبیعی مساوی فرکانس تحریکی می‌شود قابل محاسبه است. شکل ۱۱ حالات گوناگونی را که در مورد پمپهای چند طبقه مخصوص عملیات تزریق بوجود می‌آیند نشان می‌دهد. تاثیر زیاد سفتی پیستون این نوع پمپ‌در مرتعش شدن آن کاملاً مشهود است.

به علت قابلیت لرزه‌گیری زیاد (strong damping) پیستون بالانس کننده و یاتاقانها در موقع گذر از اولین سرعت بحرانی هیچ مشکلی در مورد محورهای خوبی بالانس شده بوجود نمی‌آید. قابلیت لرزه‌گیری موثر این امکان را بوجود می‌آورد که بتوان از یک محور خوبی بالانس شده در محدوده سرعت بحرانی استفاده کرد.

اندازه‌گیری‌های انجام‌یافته از شرایط واقعی معلوم کرده است که به زحمت می‌توان موقعیت فرکانس رزونانس را معلوم کرد.

توجه بسیار زیادی با یدبه شکل هندسی labyrinth های پروانه و فواصل پیستون با لانس کننده معطوف شود، حتی در شرایط فضا ر سرعت کم، شکل هندسی نامناسب ممکن است باعث بوجود آمدن ارتعاش خود تحریک شونده (self-excited) و نهایتاً " ارتعاش شدید پمپ شود.

افزایش حد سرعت تنها به شرطی قابل دسترسی است که شکل هندسی قطعات مذکور بهتر شود. علم به نیروهای تحریک کننده و ارتباط آنها با شکل هندسی پمپ برای کارکرد مطمئن پمپ‌های چند طبقه مدرن ضروری است.

راندمان :

بهترین راندمان یک پمپ در مرحله اول با کنترل افت‌های نسبی ناشی از اصطکاک دیسک بدست می‌آید.

$$\frac{P_r}{P_{00}} \sim \frac{k_1}{nq^2}$$

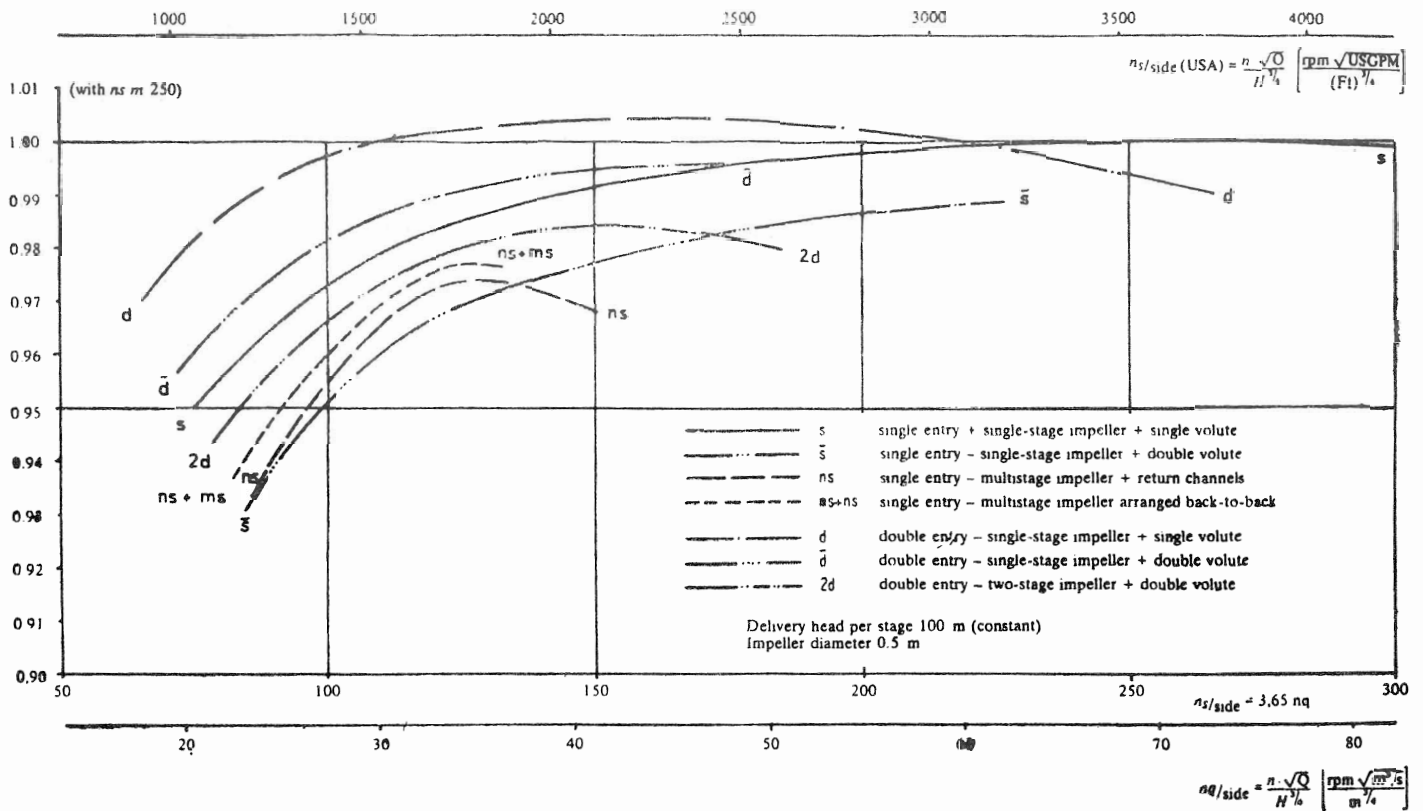
افت‌های ناشی از نشت labyrinth ها نیز در این امر موثر هستند :

$$\frac{P_r}{P_{nn}} \sim \frac{k_1}{nq^2}$$

هردوی این افت‌ها با افزایش یا فتن سرعت مخصوص شدیداً " کم می‌شوند، بطوری‌که بهترین راندمان‌های هیدرولیکی در سرعت‌های مخصوص زیاد بدست می‌آید (شکل ۱۲). افت راندمان در سرعت‌های مخصوص زیاد تر عمدتاً " در قسمت ورودی پروانه بوجود می‌آید.

وقتی که مشخصات پمپ و سیستم، مخصوصاً " NPSH سیستم، معلوم می‌شود امکان انتخاب پمپی که بهترین راندمان را بدست دهد با کمک شکل ۱۲ بدست می‌آید. با این طریق یک مقایسه اقتصادی بین انواع مختلف پمپ، بر مبنای صرفه جویی در انرژی، می‌توان انجام داد.

بسته به نوع پمپ و ظرفیت کار آن ممکن است که از یک پمپ گران‌ترولی با راندمان بهتر



12 Hydraulic efficiency versus pump design and specific speed, for cold water only.

شکل ۱۲- راندمان هیدرولیکی در مقایسه با طراحی پمپ و سرعت مخصوص، برای آب سرد استفاده کرد تا صرفه جویی اقتصادی بیشتری در درازمدت انجام شده باشد. شکل‌نهایی ایستگاه پمپ تنها با همکاری نزدیک سازنده پمپ و طراح ایستگاه هیدست می‌آید. جدول ۲ صرفه جویی انرژی را در مورد انواع پمپ‌های آب نشان می‌دهد.

Drive input	MW	6	6	6	6	6	6	6	6	6	6	
Delivery head	m	200	200	400	400	400	400	800	800	800	2000	2000
Discharge rate	l/s	2698	2660	1336	1330	1321	1289	658	648	640	256	256
Pump type	-	d	s	2d	s+s	d	s	3s	2d	s+s	4s+1s	8s
$n_s/side$	-	39	36	41	41	24	24	33	24	24	29	29
$n_s (USA)$	-	2000	1880	2090	2090	1245	1245	1685	1245	1245	1480	1480
Speed	rev/min	1780	1190	2645	1874	2660	1905	2665	3798	2701	3580	3580
η at best point	%	88.2	86.9	87.3	86.9	86.3	84.2	86.0	84.7	83.7	83.6	83.2
NPSH-0%	m	25.9	23.8	27.5	27.5	27.5	27.5	27.5	27.5	27.5	21.7	21.6
$D/2$ impeller diam.	mm	745	1102	506	714	650	908	557	455	640	392	392
Power losses	kW	-	89.7	-	27.6	69.5	220.9	-	92.1	164.8	-	28.9
Penalty	Sfr.	-	89 700	-	27 600	69 500	220 900	-	92 100	164 800	-	28 900
Wt/Wt 2d	-	-	-	1	1.29	1.37	-	1.54	1	-	-	-

Table 2 Comparison of dimensions, suction capacities and efficiencies for the various possible pump types with constant drive input

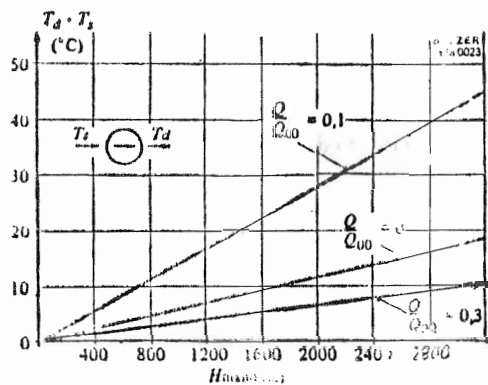
جدول ۲- مقایسه ابعاد، ظرفیت مکش و راندمان انواع پمپ‌های ممکن با توان ورودی ثابت

مسایل نصب :

برای محاسبه حالات گذرا، مشخصات عمودپمپ باید معلوم باشد که عبارتند از منحنیهای مشخصات پمپ در شرایط کار عادی، ترمز و توربینی شدن، همچنین در این شرایط در اختیار داشتن مشخصات شیرآلات ضروری است. این معلومات بوسیله آزمایشات روی مدل بدست می‌آید. با کمک برنامه کامپیوتری محاسبات ضریب فوجی انجام می‌گیرد و هدف اصلی در این کار جلوگیری از افت فشار سیستم و ایجاد دخل در آن است. بسته به اندازه ایستگاه پمپ حالات گذرا ممکن است تحت تاثیر سایر شرایط از قبیل تغییر سرعت در طرف مکش و رانش قرار گیرند. از انواع دیگر این شرایط می‌توان از اتصال چرخ لنگر به محور پمپ، مخازن هوا و فشار شکن، شیر فلکه‌ها، شیرهای هوا و بای پاسها نام برد.

پمپها باید در برابر افزایش حرارت حفاظت شوند. اگر پمپی در حالت بار کامل و در مقابل ارتفاع زیاد با سرعت ثابت کار کند، افزایش درجه حرارت حاصله باید در نظر گرفته شود. در شرایطی که راندمان هیدرولیکی نامناسب باشد تبدیل توان جذبی موتور به انرژی حرارتی بیشتر صورت خواهد گرفت و افزایش درجه حرارت ممکن است به مقدار قابل ملاحظه‌ای باشد. (شکل ۱۳)

due to loss of efficiency
due to compression



T_s	Temperature on suction side (°C)
T_d	Temperature on discharge side (°C)
H_{mano}	Pump delivery head (m)
η	Efficiency (-)
Q	Discharge rate (l/s)
Q_{00}	Discharge rate at best point (l/s)
β	Coefficient of compressibility

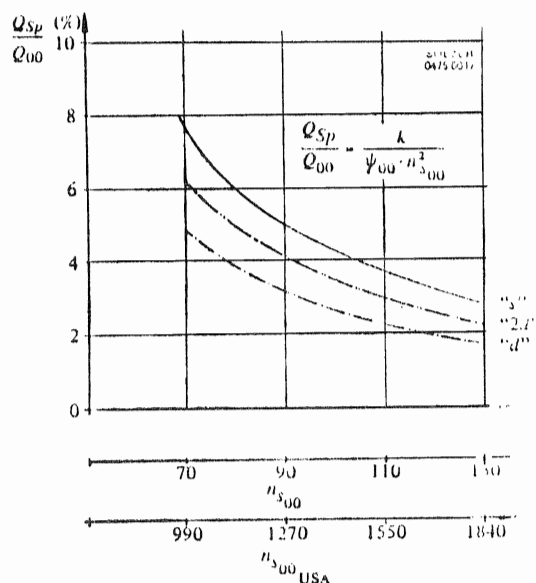
13 Temperature rise in multistage pumps versus delivery head, back-off capacity and minimum flow.

شکل ۱۳- افزایش درجه حرارت پمپ‌های چندطبقه در رابطه با ارتفاع پمپ، دبی نشتی و

دبی مینیمم.

هزینه‌های نگهداری :

به‌علت بالارفتن هزینه‌های انرژی، مهندسين طراح ايستگاه‌های پمپ درآینده مجبور خواهند شد پمپ‌هایی را انتخاب کنند که مخارج نگهداری آنها حداقل المقدور کم باشند. یکی از این مسایل عبارتست از افت راندمان پمپ به‌علت خرابی و گشاد شدن. برای تامین حداقل هزینه‌های نگهداری بهتر است از پمپ‌های با سرعت مخصوص زیاد استفاده شود. بطوری که از شکل ۱۴ معلوم می‌شود مقدار رنشتی با افزایش سرعت مخصوص کاهش می‌یابد.



14 Relative leakage losses in the labyrinths of pumps with single and double entry.

شکل ۱۴- رنشت نسبی در labyrinth پمپ‌های با پروانه یک طرفه و دو طرفه

وقتی فواصل labyrinth زیاد می‌شود افزایش افت‌های ناشی از رنشت به‌طور تقریبی از فرمول زیر محاسبه می‌شود:

$$\frac{Q_{L \text{ worn}}}{Q_{R \text{ new}}} \cong \left[\frac{R_{\text{worn}}}{R_{\text{new}}} \right]^{3/2}$$



از رابطه بالا مزیت پمپ‌های با سرعت مخصوص زیاد معلوم می‌شود (شکل ۱۴). اگر سرعت مخصوص کمتر باشد، افت راندمان به علت فاصله زیاد labyrinth مستهلک شده نسبتاً "بیشتر از حالت قبل است. به علت مستهلک شدن بیش از حد انرژی در قطعات فرسوده، لزوم جایگزینی آنها با قطعات جدید بیشتر می‌شود (به مثال پائین مراجعه کنید).

در آینده تصمیم‌گیری در مورد خرید یک پمپ نه تنها بر مبنای قیمت خرید آن بلکه با در نظر گرفتن طول عمر قطعات متشکله آن صورت خواهد گرفت و برای این کار آزمایش‌های موجود در مورد پمپ‌های مشابه که قبلاً "نصب و راه اندازی شده‌اند، استفاده خواهد شد.

وسایل اندازه‌گیری مقدار ارتعاش محور، میزان افزایش درجه حرارت کلی پمپ، درجه حرارت روغن یا تاقانها و جریان بالانس‌کننده (در پمپ‌های چند طبقه با پروانه یک طرفه)، نشان خواهند داد که مقدار راندمان کاهش یافته به علت استهلاک داخلی چقدر است. این اطلاعات وضعیت قطعات داخلی پمپ را روشن کرده و به مسئول پمپ این امکان را خواهند داد که قبل از خرابی بی‌موقع دستگاه نسبت به تعویض قطعات معیوب اقدام کند

		Variant 1	Variant 2
Example:			
Pump data:			
Q	=	3.0 m ³ /s	= 47 700 US gpm
H	=	400 m	= 1 312 ft
		Type = 2-stage/double entry (2d)	
		<hr/>	
		Variant 1	Variant 2
n	(min ⁻¹)	1000	1500
n_q		~ 23 (U.S. = 119(r))	~ 35 (U.S. = 1780)
$\eta_{tot/new}$	%	~ 86,0	~ 88,0
$\left(\frac{S_D}{D_L}\right)_{new}$	‰	1,5	1,5
$\left[\frac{Q_L}{Q_{00}}\right]_{new}$	%	2,3	1,4
$\left[\frac{S_D}{D_L}\right]_{old}$	‰	2 · $\left[\frac{S_D}{D_L}\right]_{new} = 3$	· $\left[\frac{S_D}{D_L}\right]_{new} = 3$
$\left[\frac{Q_L}{Q_{00}}\right]_{old}$	%	5,5	3,6
$\Delta\eta$	%	3,2	2,2

فهرست منابع :

- (1) D. FLORJANCIC , G . FUSSLE : Application Limits of Different Pump Types for Transporting Water Set by Cavitation , Corrosion , Erosion and Specific Installation Conditions . Pump Diviston , Sulzer Brothers Limited , Winterthur , Switzerland.
- (2) D. FLORJANCIC : Net positive suction head for feed pumps . VGB Kraftwerkstechnik 60 , No . 12 , Dec . 1980
- (3) J. GOLICH : Ahnlichkeitskenngrößen für Saugfähigkeit Blasenabreitung bei Pumpen.
- (4) D. FLORJANCIC , J . WEBER ; Metallurgical Considerations in the Design of Pumps with High Flow Velocities . ASME November 1981.
- (5) G. C . PINI , J . W5258 ; Materials for Pumping Sea water Media with High Chloride Content . Sulzer Technical Review 2/1979.

تاریخ تکامل پمپ (۱)

مهندس علی وکیلی تھامی



Irrigation in ancient times (relief from Nineveh, 7th century B.C.)

پیشگفتار:

هر صنعتی مانند حوامع و انسانها سرگذشت و تاریخ با خود دارد و بالا بردن توانایی‌های دست‌اندرکاران آن صنعت درگرو اطلاع از چند و چون سیر تکامل آن است. به منظور آشنایی بیشتر خوانندگان سری مقالاتی در زمینه سیر تکامل پمپ به نگارش در می‌آید و امید است بدین وسیله گامی هر چند کوچک در این راه برداشته شود.

پمپ‌های امروزی می‌توانند هزاران متر مکعب آب را به ارتفاع صدها متر جابجا کنند و کارهای آبرسانی شهرها، معادن، صنایع و... را به راحتی انجام دهند. طراحی پیشرفته و کارکرد آرام و موثر پمپ‌های امروزی ظاهراً "هیچ شباهتی به انواع اولیه آن که به مانند اختراعی حیرت‌آور به خدمت کشاورزی درآمده‌اند، ندارند.

اولین نمونه‌های پمپ در مصر باستان، مِسوپوتامیا (Mesopotamia) ساخته شدند، چون در آن منطقه ثابت شده که برای برداشت هر ساله محصولات کشاورزی، آبیاری مزارع با استفاده از آب رودخانه نیل ضروری است، در ابتدا کشاورزان یا به تریگویم زنان کشاورزان، آب را با ظرفی از رودخانه برداشته و به مزارع حمل می‌کردند و این وظیفه‌ای کمر شکن بود. سپس شخصی وسیله‌ای بنام (شادوف Shadoof) اختراع کرد که عبارت بود از تیری چوبی که مانند یک الاکلنگ ساخته شده بود و از یک طرف آن ظرفی آویزان بود و از طرف دیگر وزنه‌ای. مطابق شکل ۱. این وسیله حدوداً "دره ۳۵۰ سال پیش اختراع شده و هنوز هم در بسیاری از کشورهای جهان، که در آن‌ها نیروی فیزیکی انسان تنها جایگزین باران محسوب می‌شود، مورد استفاده قرار می‌گیرد.

استفاده از شادوف روش ابتدایی خوبی برای جابجایی آب در فواصل کوتاه بود. ارتفاع کار شادوف را می‌توانستند با کشیدن نقطه اتکالی تیر چوبی به طرف وزنه و اضافه کردن به مقدار وزن آویزان، افزایش بدهند. ولی حتی با اینکار هم شادوف تنها در ارتفاعات کم می‌توانست مورد استفاده قرار گیرد.

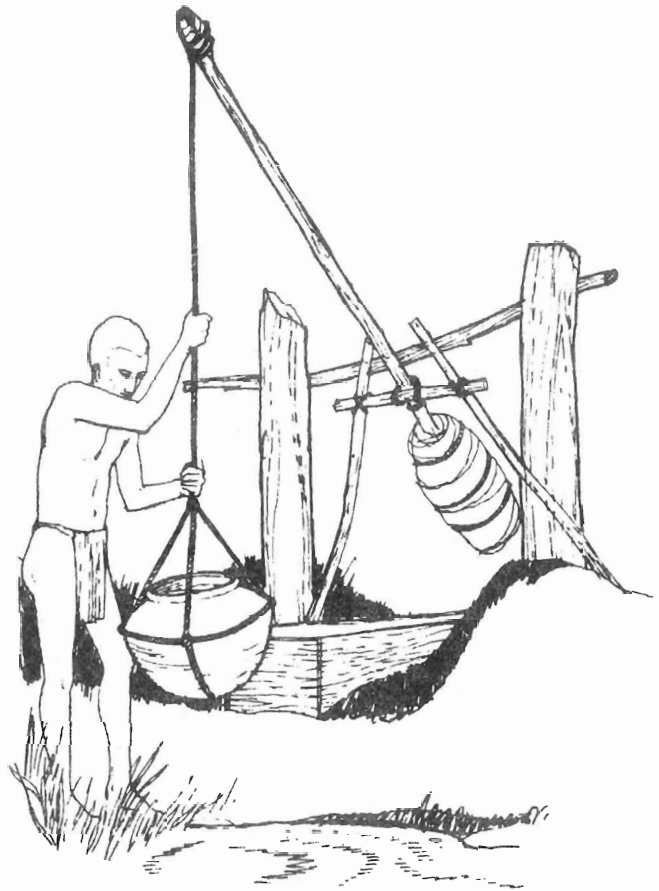
قدم بعدی زمانی برداشته شد که چینی‌ها چرخ چاهی در ساحل رودخانه برپا کرده و طناب حلقوی شکلی را که طرف آب به آن متصل شده بود، به دور آن بستند. چرخ چاه عمدتاً "با نیروی دست به حرکت در می‌آمده این عمل کار دشواری می‌بود، ولی می‌توانست آب را به

ارتفاعی خیلی بیشتر از آنچه که سدوف بالامی برد، برساند. یونانی‌ها ایده بهتری داشتند که بعدها بیشتر به وسیله رومی‌ها مورد استفاده قرار گرفت. آنها چرخ آب بسیار بزرگی ساختند که قسمت پایینی آن توی رودخانه فرمی رفت در حالی که قسمت بالائی چرخ هم‌تراز محل مورد نظر برای ریختن آب بود و ظروف آب بر محیط چرخ آویزان می‌شدند. بدین وسیله لزوم کار سخت از بین رفت چون دیگر رودخانه چرخ آب کشی را به حرکت درمی‌آورد و بسا چرخش خود ظروف را پشت سرهم از آب رودخانه پرمی‌کرد و به بالامی رساند.

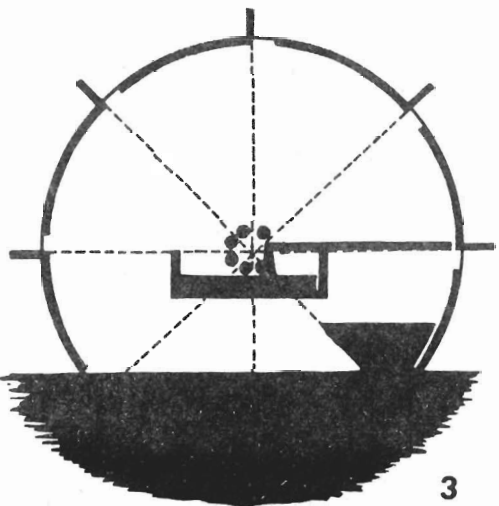
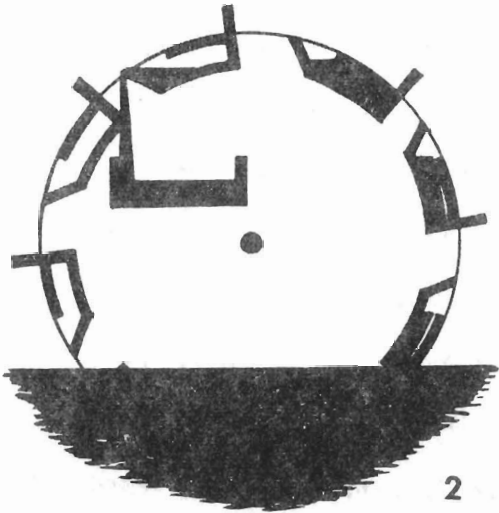
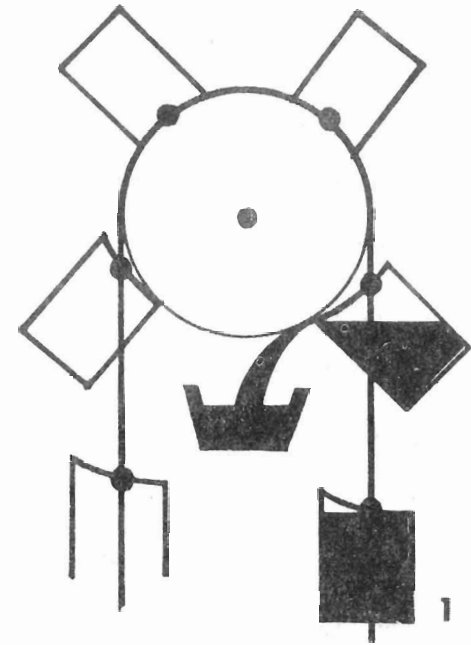
این اختراع (نوریا **noria**) نام داشت و هنوز هم از آن استفاده می‌شود. از این سیستم در نقاط مختلف با تغییراتی استفاده می‌شد، مثلاً "به عوض استفاده از ظروف، محفظه‌هایی که در خود چرخ می‌ساختند مورد استفاده واقع می‌شد که راه حل بهتری برای بالا بردن آب بود. با این حال اصول کلی سیستم چندان فرق نمی‌کرد یعنی رودخانه کار را انجام می‌داد. تنها اشکال واقعی آن بود که برای بالا بردن آب به ارتفاعات زیاد تر چرخهای عظیمی می‌بایست ساخته می‌شد که مسایل دشواری را از نظر مهندسی بدوی به وجود می‌آورد. اگرچه قطر این چرخها حتی از ۱۲ متر هم بیشتر می‌شد ولی چرخهای با قطر ۱۰ متر معمول تر بودند (شکل ۲).

ایرانیها در استفاده از روش قدیمی طناب حلقوی با ظروف بسته به آن، که برای بالا بردن آب به ارتفاعات زیاد تر مورد استفاده قرار می‌گرفت، راه حلی مخصوص به خود داشتند و وسیله‌ای ساخته بودند بنام (ساکیه **sakieh**). در این روش مثل قبل حلقه طناب داخل آویزان می‌شد، اما این بار چرخهای دندان داری به آن اضافه شده بود که به وسیله گاو نری چرخانیده می‌شد مطابق شکل ۳. تمامی اینها وسایلی بودند که مکانیزم آنها برای عموم نسبتاً قابل فهم بود و از مهارتها و موادی در آنها استفاده می‌شد که اغلب در دسترس همگان قرار داشتند و ساخت آنها اغلب موضوع بی‌سابقه‌ای محسوب نمی‌شد. لیکن وسیله‌ای در آن زمان ساخته شد که بایده عنوان یکی از اختراعات مکانیکی جهانی از آن نام برد که سیستم کار آن در بعضی پمپهای پیشرفته امروزی مورد استفاده قرار می‌گیرد.

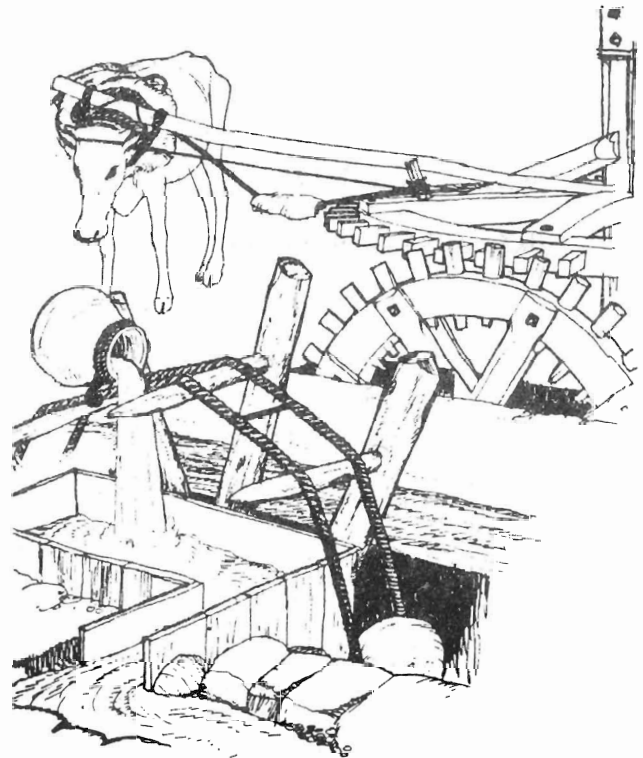
این وسیله پیچ ارشمیدس نامیده می‌شد ولی اختراع آن در واقع توسط یک مصری گمنام صورت گرفته بود. این شخص لوله‌ای از جنس چرب یا شاید سرب را به دور محوری پیچیده و دسته‌ای در بالای آن قرار داد. وقتی پایین لوله در داخل آب قرار می‌گرفت و دسته به حرکت درمی‌آمد، آب در لوله بالامی رفت ارشمیدس بعدها این وسیله را تکامل داد. بدین معنی که از محوری که پره‌هایی مانند پیچ به آن بسته می‌شدند و مجموعه در داخل لوله‌ای قرار می‌گرفت، استفاده کرد. این بار پره‌ها آب را به بالامی راندند مطابق شکل‌های ۵ و ۶.



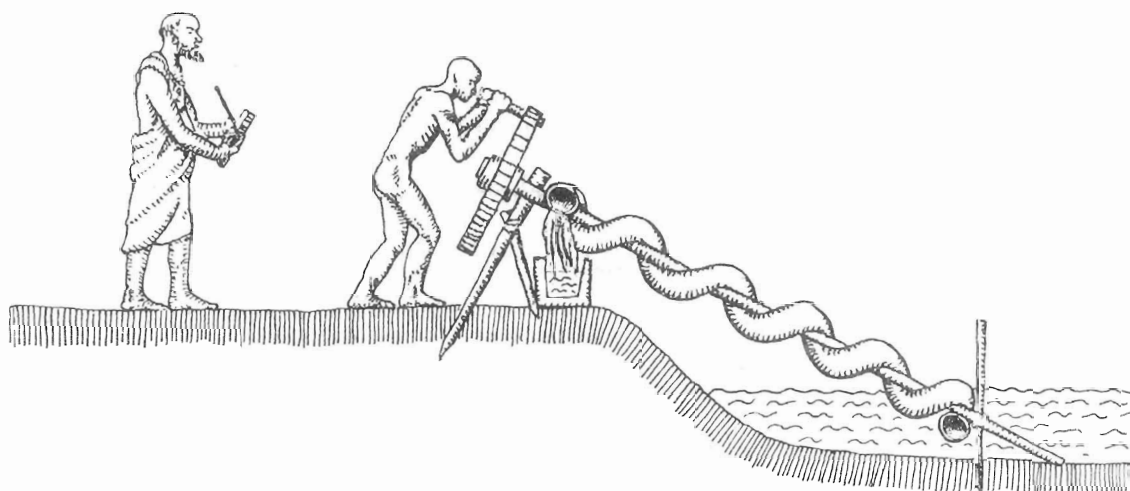
شکل ۱- شادوف



شکل ۲- انواع چرخهای آبی



شکل ۳- ساقیه



شکل ۴- پیچ ارشمیدس

مزیت بزرگ پیچ ارشمیدس قابلیت حمل آن بود و با این خصوصیت خود بسیاری از مسایل وسایل آبیاری آن زمان را حل می‌کرد. ساکیه و شدوف آب را به جوی های اصلی که در سرتاسر مزرعه کشیده می‌شد، می‌ریختند. اما با رایین مسئله باقی می‌ماند که چگونه آب را از جوی های اصلی به جویهای فرعی که گیاهان در اطراف آن کاشته می‌شدند برسانند چون این جویهای فرعی معمولاً "چند فوت بالاتر از جوی اصلی بودند و پیچ ارشمیدس راه حلی برای این مسئله به دست می‌داد.

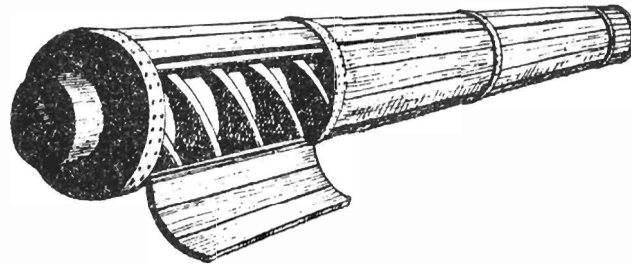
یکی از معمولیترین مناظر در روستاهای مصر منظره حمل پیچ ارشمیدس ۴ فوتی بر پشت الاغ توسط دهقانان است. دهقانان به وسیله این دستگاه آب را از جویهای اصلی به جویهای فرعی می‌رانند.

شدوف، ساکیه و پیچ ارشمیدس ماشین هایی بودند که هزاران سال، مورد استفاده قرار گرفتند. آنها به راحتی از مواد ساده ساخته می‌شدند و در هر کجای دنیا که ضرورتی بوجودشان بود مورد استفاده قرار می‌گرفتند. اما اختراع دیگری نیز در زمان باستان صورت گرفت که در زمان خود کمتر به اهمیت آن پی برده شد. در ۱۲۰ سال قبل از میلاد مسیح شخصی، شاید ریاضی دان یونانی تسیبیوس **Ctesibius**، اولین پمپ فشاری را اختراع کرده پمپ مذکور دو سیلندر داشت که به پیستونهایی که به یک محور متصل می‌شد مجهز بود و دبی تقریباً ثابتی به دست می‌داد. این پمپ اولین پمپ آتش نشانی در تاریخ است و نیای واقعی پمپهایی است که امروزه می‌شناسیم. این پمپها با نیروی عضلانی انسان کار می‌کردند. اوضاع بر همین منوال بود تا اینکه نیروی بخار ماهر شده و مورد استفاده قرار گرفت و عاقبت بشر قادر به پمپاژ مایعات در اندازه های زیاد شد.

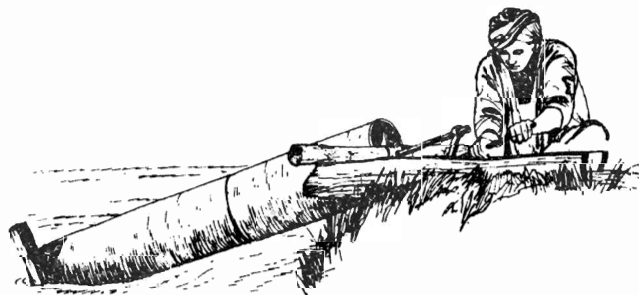
درحقیقت تصور این واقعیت کامشکلی است که تا سه قرن قبل تنها نیروی قابل اعتماد، عضله انسان یا حیوان بود و بس. درست است که چرخهای بادی و آبی نیز وجود داشتند ولی کار آنها به وضعیت آب و هوا بستگی داشت و حتی در بهترین حالت به ندرت توانی بیشتر از ۱۰ اسب بخار تولید می‌کردند. اگر کاری بود که به وسیله انسان یا حیوان نمی‌توانست انجام شود آن کار معمولاً "صورت نمی‌گرفت". خلاصه آنکه مردمان قدیم از میحث نیرو و تصوراتیج امروزی را نداشتند.

تقریباً "به مدت ۳۰۰۰ سال هیچ تغییری در مورد روشهای جابجایی آب صورت نگرفته بود. گا و نری که چرخ آب را می‌چرخانند در سرتا سر روز تنها می‌توانست چهار ردهم هکتار را آبیاری کند. همچنین مردی که با شادوف کار می‌کرد در طول روز قادر بود فقط ۲۰۰۰ لیتر آب را به ارتفاع ۲ متری برساند. این روشها همگی از چنان قدمتی برخوردارند که هیچ کس به درستی زمان آغاز آن را نمی‌داند.

ادامه دارد



شکل ۵- نوعی از پیچ ارشمیدس ساخته شده از چوب که در اسپانیا یافت می‌شود.



شکل ۶- یک کشاورز عرب که بایک پیچ ارشمیدس مشغول آبیاری است.