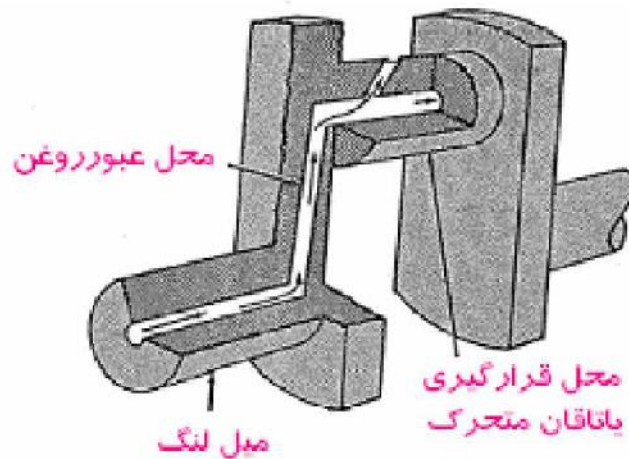


میل لنگ Crank Shaft

میل لنگ به عنوان عامل تبدیل حرکت دورانی به حرکت رفت و برگشتی جهت حرکت پیستون مورد استفاده قرار می گیرد و بسته به تعداد سیلندر های نصب شده روی محفظه میل لنگ دارای تعدادی لنگ با خارج از مرکزی است که محل قرار گیری یاتاقان های متحرک میل لنگ است و همچنین جهت کنترل کردن نیروهای شعاعی بوجود آمده روی میل لنگ از یاتاقانهای ثابت استفاده می شود که در محفظه میل لنگ (بر خلاف یاتاقان های متحرک که با میل لنگ می چرخند) قرار می گیرند.

میل لنگها از قطعات اصلی و مهم دستگاه های رفت و برگشتی اند که ز فولادهای بسیار سخت و به روش فورج و با دقت های بسیار زیاد ساخته می شوند و در داخل آنها کانال هایی جهت انتقال روغن از قسمت یاتاقان های ثابت به طرف یاتاقان های متحرک برای روغنکاری آنها تعبیه شده است که در هر تعمیرات اساسی باید این مسیرها مورد بررسی و هوازنی قرار گیرند.

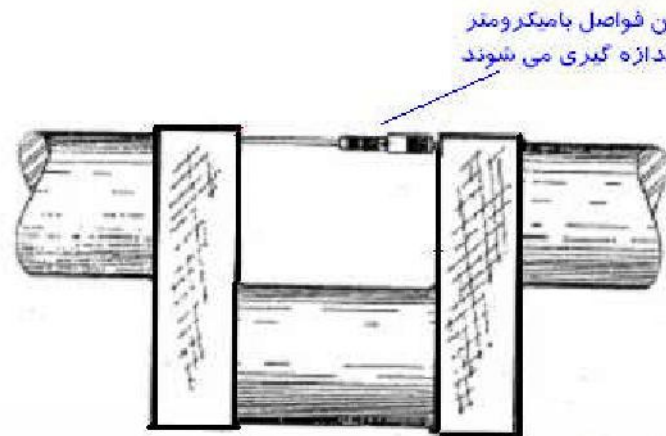


محل های قرار گیری لنگ های ثابت میل لنگ باید کاملا با هم هم محور و در یک راستا قرار داشته باشند که هرگونه خمیدگی ناشی از صاف نبودن میل لنگ یا هم محور نبودن یاتاقان های ثابت با هم دیگر می تواند باعث خرابی یاتاقان ها و خود میل لنگ شود. که این مسائل در نصب اولیه Crank Case روی محل قرار گیری ان روی Base Plate بسیار حائز اهمیت است که اولاً محل قرار گیری کمپرسور روی Base Plate باید کاملا صاف و تراز باشد و شیمز گذاری زیر پایه های Crank Case طوری انجام شود که باعث خمیدگی یا تغییر شکل محفظه میل لنگ (که محل قرار گیری یاتاقان های ثابت است) نشود همچنین در حین هر بازدید یا تعمیرات اساسی باید قسمت های مختلف اطراف تمامی یاتاقان های ثابت (قسمت های بالائی و پایینی فیر زده شود تا بتوان اطمینان حاصل کرد که میل لنگ در حالت استاتیکی روی تمامی یاتاقان های قرار گرفته است) به عبارت دیگر باید فقط قسمت های بالای یاتاقان های متحرک (فیلر بخورد) همچنین هنگام انجام Alignment باید Case Crank کاملاً ثابت شود و حتماً الکتر و موتور یا گیر باکس نسبت به ان الین شود (حتی در صفحه افق).

که بهترین روش برای چک کردن محل قرار گیری یاتاقان ها در داخل محفظه Crank Case استفاده از دستگاه های لیزری است

همینطور در حین انجام تعمیرات اساسی این نوع دستگاه ها باید میل لنگ از لحاظ خمیدگی مورد بررسی قرار گیرد که روشن کار به این صورت است که به توسط میکرومتر داخلی یا هر اندازه گیر دیگر فاصله بین لنگ های متحرک در نقاط مختلف اندازه گیری شود و این فواصل در کلیه نقاط باید باهم برابر باشند.

روشن اندازه گیری خمیدگی میل لنگ



باتاقان های میل لنگ Bearings

بطور کلی وظایف باتاقان ها شامل:

- ۱- کنترل کردن و جذب و انتقال نیروهای شعاعی.
 - ۲- کنترل کردن و جذب و انتقال نیروهای محوری.
 - ۳- کاهش اصطکاک در برابر حرکت چرخشی محور.
 - ۴- قرار دادن محور در یک موقعیت مناسب از لحاظ محوری و شعاعی
- باتاقانها از لحاظ ساختمان به دو دسته تقسیم می شوند :

الف- باتاقانهای لغزشی Sleeve Bearings

ب- باتاقانهای چرخشی Roll Bearings

باتاقانهای لغزشی

در این نوع باتاقانها که اصولاً از فلزات نرم ساخته می شوند محور روی فیلم نازکی از روغن داخل باتاقان حرکت می کند. این نوع باتاقانها بر حسب مورد استفاده از جنس ها و شکل های مختلفی ساخته می شوند که پرمصرف ترین آنها باتاقان های نیمه استوانه ای با لایه داخلی وایت متال (باینیت) است.

باتاقانهای لغزشی در دو دسته طبقه بندی می شوند:

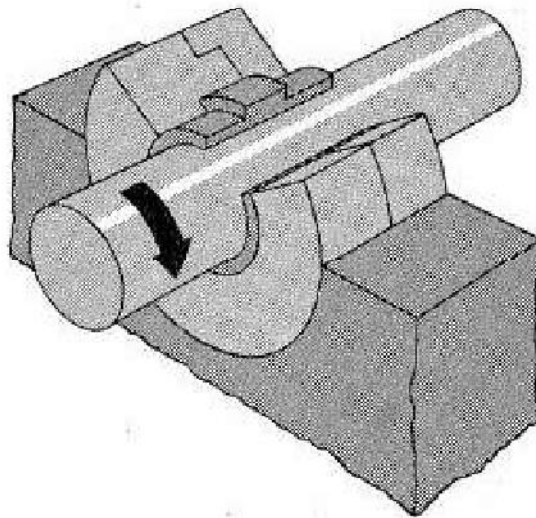
۱- باتاقان های شعاعی یا Journal Bearing که برای کنترل و مهار نمودن نیروها و حرکت های شعاعی بکار می روند.

۲- باتاقان های محوری Thrust Bearing که برای کنترل کردن و خنثی نمودن نیروهای محوری بکار می روند که ذیلاً به تشریح ساختمان و اصول کار هر کدام از آنها پرداخته می شود.

پاناقان لغزینی شعاعی Journal Bearings

این نوع پاناقان کنترل کننده کلیه نیروهای شعاعی هستند که بوسیله رتور به آنها وارد می شود. این نیروها از طریق پاناقان ها به بدنه دستگاه و از آنجا به فونداسیون و نهایتاً به زمین منتقل می شوند.

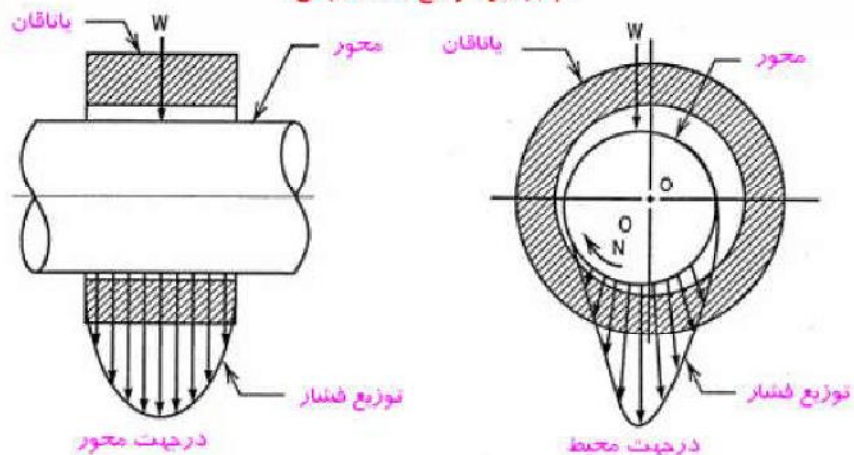
در این نوع پاناقان ها فاسمتی از محور در داخل پاناقان محصور می شود و روی فیلم نازکی از روغن چرخش می کند و در صورتی که پاناقان درست طراحی شده باشد و جنس آن مناسب باشد و درست تنظیم شده باشد و اختلالی در سیستم روغنکاری از لحاظ نوع روغن و فشار روغن وجود نداشته باشد و درست استفاده شوند (مسائل خین راه اندازی و از سر ویس خارج کردن دستگاه درست باشد) از معدود قطعاتی هستند که می توان ادعا نمود طول عمر آنها بی نهایت است ولی به دلیل نیاز به مراقبت های بیشتر نسبت به بال برینگ ها مورد استفاده آنها محدود است.



در شکل زیر روغن فیلم فشار روغن که در اثر ویسکوژنیت روغن و وجود اصطکاک بین روغن و قطعات در حین چرخش بوجود می آید نشان داده شده است. البته فشار روغن ایجاد شده در اثر عوامل فوق است و ربطی به فشار روغن روانکاری ندارد. فشار روغن روانکاری فقط جریان دادن روغن بین قسمت های متحرک است و تا حرارت ایجاد شده در اثر اصطکاک را راحت تر و زودتر منتقل کند در حالی که در پاناقان های هم که روغنکاری آنها توسط Oil Ring انجام می شود روغن فیلم فشار روغن تشکیل می شود.

پاناقان ها معمولاً از جنس های باییت و آلیاژهای مخصوص به خود ساخته می شوند و به توسط سیستم های Forced Lubrication که توسط پمپ روغن را بین قطعات ثابت و متحرک توزیع می کند که این فیلم روغن از تماس مستقیم قطعات فلزی روی یکدیگر معانعت به عمل می آورد.

پروفیل توزیع فشار روغن



شرایط انتخاب این نوع یاتاقان ها به عوامل زیر بستگی دارد:

- الف- قطر شافت .
- ب- مقدار بار یا نیروی وارده بوسیله محور و قطعات .
- پ- سرعت دوران محور .
- ت- غلظت روغن و روش روغنکاری .
- ث- درجه حرارت کاری و

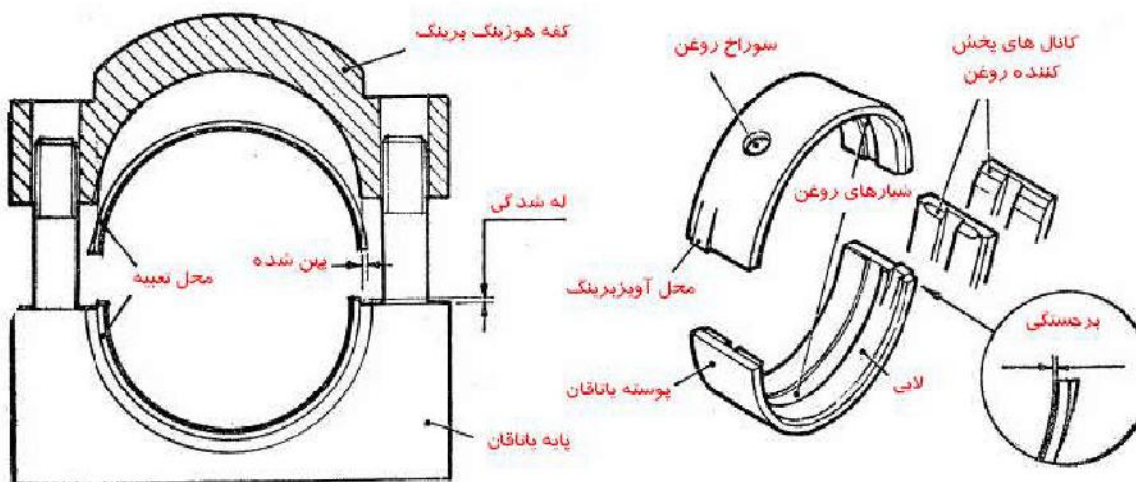
این یاتاقان ها در دو نوع کلی ساخته می شوند:

۱- یاتاقان های پوسته نازک Thin Shell Type

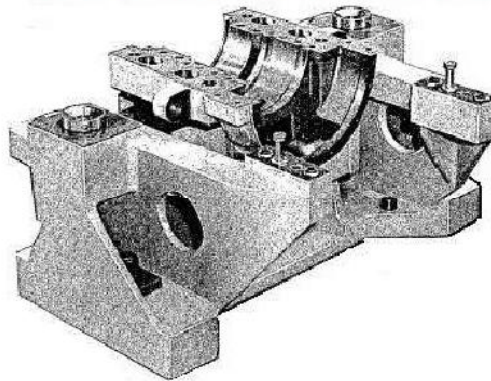
۲- یاتاقان های گوشت دار Shell Bearing

که در شکل های زیر هر دو نمونه آن نشان داده شده است.

ژورنال برینگ بایستی



شماتی از کفه پایینی یک تراست برینگ همراه پاتاقان شعاعی آن

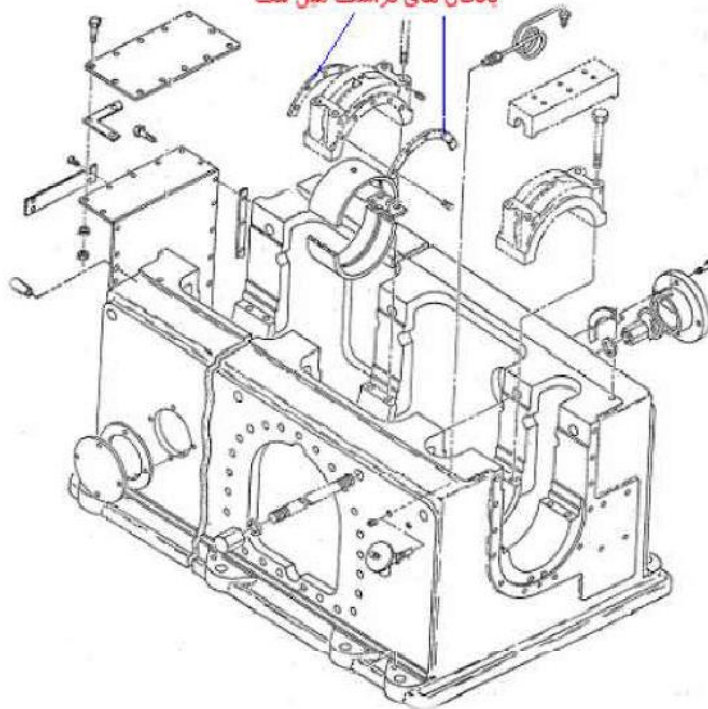


پاتاقان های محوری میل لنگ Thrust Bearings

که برای کنترل کردن حرکت های محوری میل لنگ و همچنین کنترل کردن حرکت های جانبی دسته پیستون استفاده می شوند که با توجه به کم بودن مقدار این نیروها معمولا از پاتاقان های کوچک که بصورت نیم دایره ای نعل اسبی و از جنس فسفر برنز ساخته شده اند و فاصله کمی با کناره های میل لنگ و یا دسته شاتون دارند استفاده می شود.

حرکت های جانبی (محوری) میل لنگ و دسته پیستون به توسط پاتاقان های نعلی شکل نشان داده شده کنترل می گردد که فاصله آنها با شافت بسیار محدود بوده و در صورتی که این فاصله از حد مجاز و محدودی که توسط کارخانه سازنده توصیه نموده است (و معمولا در حد پانزده تا بیست و پنج هزارم اینچ است) بیشتر شود باید نسبت به تعویض آن اقدام نمود.

پاتاقان های تراست میل لنگ



نکته حائز اهمیت این است که برای نصب این یاتاقان ها روی بدنه یاتاقان های ثابت یا متحرک حتما باید از پیچ های استاندارد نوع Cup Screw که جنس آنها با جنس یاتاقان های نعلی شکل یکسان است استفاده شود که درغیر این صورت باعث خراب شدن و خط افتادن کناره های میل لنگ و آسیب دیدن آن می شود که تعمیر آن در کمپرسور های بزرگ هزینه های زیادی را طلب می کند.

البته امکان تغییر محل قرارگیری یاتاقان های تراست (روی پایه های یاتاقان های ثابت) در نقطه دیگری از دیگر یاتاقان های ثابت میل لنگ وجود دارد (در کمپرسورهای چند مرحله ای) ولی در محل قرارگیری یاتاقان متحرک مشکل به این راحتی قابل حل نیست.

روش اندازه گیری لقی یاتاقان های تراست با استفاده از فیلر گیج و یا ساعت های اندیکاتور و حرکت دادن محور در جهت صولی و قرائت تغییرات آن است.

موارد حائز اهمیت برای یاتاقان های لغزشی

الف- کلرنس یا لقی بین یاتاقان و محور باید در حد توصیه شده توسط طرح یا کارخانه سازنده باشد که بیشتر شدن آن باعث افزایش ارتعاشات و حرکت محور، کاهش فشار فیلم هیدرواستاتیکی روغن زیر یاتاقان، سایش و خرابی زودرس یاتاقان و..... می شود و کم بودن لقی باعث عدم وجود فضای کافی برای نفوذ روغن و کاهش پروفیل فشار روغن، اختلال در سیستم روغنکاری و گرم شدن یاتاقان و..... می شود.

ب- روغن و روش روغنکاری صحیح.

پ- درجه حرارت کاری مناسب و ثابت نگه داشتن دمای آنها در چین کار.

ت- داشتن جنس مناسب که دارای ضریب اصطکاک کم باشد.

ث- داشتن مقاومت کافی در برابر نیروهای اعمال شده و در عین حال ضعیف تر بودن آن نسبت به محور برای جلوگیری از خرابی محور.

ج- وجود خاصیت الاستیسیته مناسب برای Dampening ارتعاشات و....

روش های اندازه گیری لقی یاتاقان های شعاعی Bearing Clearance

لقی یا Clearance این نوع برینگ ها پارامتر مهمی است که باید همواره اندازه گیری و در حد مجاز تنظیم گردند. اگر بین لقی بیشتر از حد مجاز خود باشد باعث افزایش حرکت شعاعی محور در آن شده (افزایش لرزش و ارتعاشات) و می تواند باعث خسارت رساندن به دیگر قطعات و همچنین تخلیه شدن روغن از بین این فواصل زیاد (افتادن فشار روغن) و اختلال در سیستم روغن و بوجود آوردن مشکل برای دیگر یاتاقان ها (نرسیدن روغن به آنها) شود و کم شدن بین لقی ها باعث اختلال در سیستم روغنکاری و عدم نفوذ روغن بین قطعات ثابت و متحرک و افزایش اصطکاک و گرم شدن و سوختن آنها می شود که در تنظیم آنها باید دقت خیلی زیادی کرد و طبق توصیه های کارخانه سازنده یا جداول استاندارد عمل نمود. (به ازای هر یک اینچ قطر محور معمولا به اندازه دوونیم هزارم اینچ است).

بسته به شرایط محل نصب یاتاقان روش های زیر برای اندازه گیری کلرنس یاتاقان ها مورد استفاده قرار می گیرد:

- ۱- اندازه گیری قطر داخلی یاتاقان و قطر بیرونی محور در محل نصب یاتاقان و پیدا کردن اختلاف این دو عدد میزان لقی یاتاقان را نشان می دهد که در صورتی که قطعات باز باشند دارای بالاترین دقت است.
- ۲- استفاده کردن از یک عدد فیلر گیج (که دارای تیغه هایی با ضخامت های استاندارد و مشخصند که ضخامت هر کدام از آنها روی آنها درج شده است) و با ساخت عبور دادن تیغه ای که ضخامت آن با میزان لقی برابر است کلرنس یاتاقان اندازه گیری می شود. لازم به توضیح است که میزان کلرنس اندازه گیری شده به این روش معمولا حدود یک تا دو هزارم اینچ از روش قبلی کمتر به دست می آید (بخاطر کلرنس عبور تیغه فیلر گیج)
- ۳- استفاده از وایر های سربی Lead Wire که با قرار دادن میله های باریک سربی نرم (که ضخامت آنها مقدار کمی از کلرنس یاتاقان بیشتر است) در قسمت بالایی بین شافت و یاتاقان و لپیدگی پس از بستن یاتاقان و کاور بالایی آن که پس از باز کردن مجدد و اندازه گیری ضخامت وایر لپیده عیزان کلرنس مشخص می شود.
- ۴- استفاده از Plastic Guage که وایر های پلاستیکی ای هستند با اندازه های بسیار دقیق که مثل روش قبل بین قسمت بالای محور و یاتاقان قرار میگیرند و پس از باز شدن مجدد یاتاقان پهنای پلاستیک های لپیده شده در کنار جدولی که همراه با برونشور آن آمده قرار داده میشود و با هر کدام از خطوطی که هم سایز باشد میزان لقی در کنار شکل خوانده می شود. تنها مزیت ای روش این است که وایر های پلاستیکی باعث حرایی شافت نمی شوند بخصوص وقتی که شافت از جنس نرم باشد.
- ۵- حرکت دادن محور در جهت شعاعی و اندازه گرفتن میزان حرکت انجام شده به توسط یک عدد ساعت اندازه گیر که بر محور تقارن شافت عمود شده است.

تنظیم کردن کلرنس یا لقی یاتاقان های لغزشی Bearing Clearance

همانطور که قبلا توضیح داده شد کلرنس یاتاقان ها باید در حد مطلوب توصیه توسط کارخانه و با توجه به حدود مجاز آنها باشد و در صورتی که در این محدوده قرار نگرفته باشند باید نسبت به تصحیح آن اقدام گردد.

در یاتاقانهای کوچک و ارزان قیمت معمولا با تعویض یاتاقان مشکل مرتفع می شود ولی در یاتاقان های بزرگ بسته به طراحی یاتاقان از شیمز های تنظیم که بین دو کفه یاتاقان قرار داده می شود و با کم و زیاد کردن ضخامت آنها کلرنس در محدوده مجاز تنظیم می شود. در یاتاقان های بزرگ روی لبه های شیمز های تنظیم که به طرف محور قرار گرفته بطور مناسبی با جابجیت (بضخامت کلفتی شیمز) به اندازه چند میلی متر لبه داده شده که در هنگام نصب و پس از کار تنظیم کلرنس یاتاقان باید فاصله این شیمز ها با سطح محور فاصله کمی داشته باشد تا از آزاد شدن روغن بین دو کفه یاتاقان ممانعت به عمل آورد که به این فاصله اصطلاحا Lab گفته می شود و حد مطلوب آن حدود یک و نیم تا شش هزارم اینچ است.

یکی دیگر از مسائلی که برای یاتاقان های لغزشی یا بوشی مطرح و مهم است اطمینان پیدا کردن از تماس کامل قسمت پشت یاتاقان (قطر بیرونی) در محلی است که پوسته یاتاقان (قطر داخلی محل قرار گیری یاتاقان) در آن قرار دارد چون اگر بین این دو فاصله بیفتد (هو او جو د داشته باشد) باعث ایجاد یک فیلم مقاومت حرارتی بالا در این قسمت شده و باعث عدم انتقال حرارت از یاتاقان به پوسته یاتاقان و نهایتا گرم شدن روغن و پایین آمدن

و پسگوزینه آن و کم شدن ضخامت فیلم مایع روغن و خرابی زود ریس پاتاقان و لرزش و ارتعاش می شود که در حین تعمیرات اساسی پاتاقیض پاتاقان ها علاوه بر چک کردن کلرنس پاتاقان باید مورد توجه قرار گیرد که به آن Crush گفته می شود و دیلا به روش اندازه گیری آن می پردازیم.

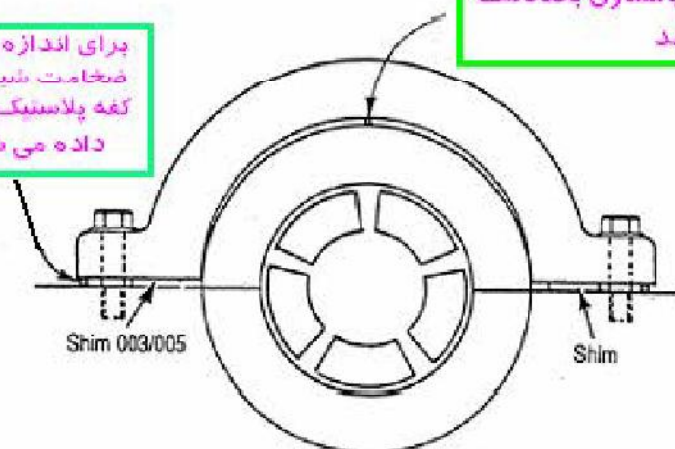
روش اندازه گیری Bearing Crush در پاتاقان های کوچک

که ضخامت گوشت پاتاقان آنها زیاد است با استفاده از Lead Wire ای که در قسمت پشتی پاتاقان (بین پوسته بیرونی پاتاقان و پوسته داخلی کاور محل فرارگیری پاتاقان) قرار می گیرد این فاصله بدست می آید و روش کار به این صورت است که پس از قراردادن کفه های بالنی و پایینی پاتاقان (و سمعت کردن پیچ های دو کفه پاتاقان در صورت وجود) و ابرهای سربی با ضخامت حدود یک تا دو میلی متر روی پوسته بیرونی پاتاقان قرار می گیرد چنانچه این که بین دو کفه بالنی و پایینی کاور برینگ هادو طرف شعبز هایی با ضخامت حدود یک میلی متر قرارداده می شود که پس از محکم کردن پیچ های کاور باز کردن مجدد آنها اختلاف بین ضخامت و ابرهای لبیده شده سربی و ضخامت شعبزی که بین کاور ها قرار گرفته بود همین فاصله پشت پاتاقان است که اصطلاحاً به عنوان Back Press معروف است می باشد و مقدار آن از دو تا سه هزارم اینچ نباید بیشتر باشد.

مهار کردن برینگ های گوشت دار

برای Crush مناسب ضخامت پلاستیک گنج
شماره شده باید کمتر یا مساوی با ضخامت
شیمز باشد

برای اندازه گیری دقیق
ضخامت شیمز در بین دو
کفه پلاستیک گنج قرار
داده می شود

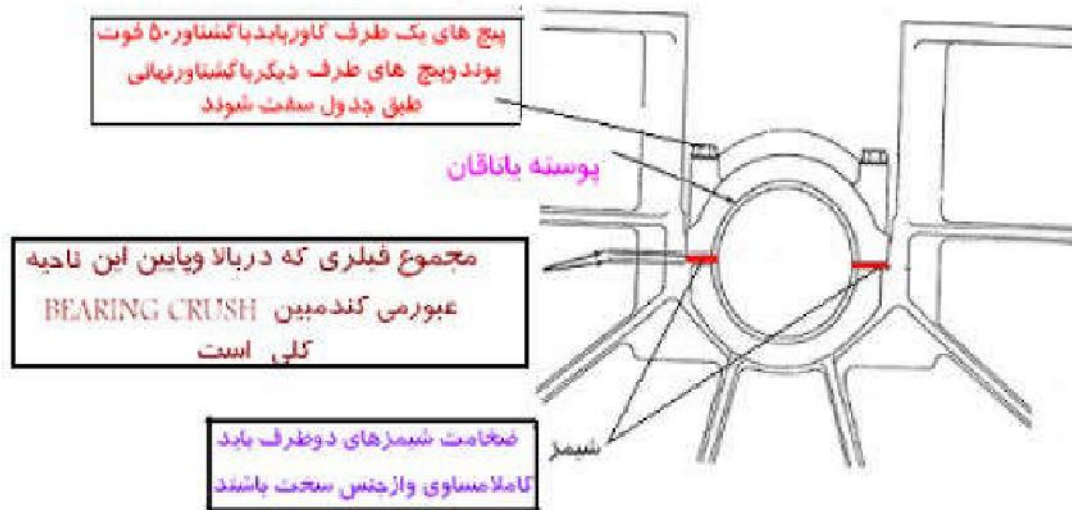


روش اندازه گیری Bearing Crush در پاتاقانهای بزرگ

در پاتاقان های با ضخامت پوسته پاتاقان کم Thin Shell Bearings اهمیت و حساسیت Crush به مراتب از نوع قبلی بیشتر است و روش کار به این صورت است که دو تکه شعبز با ضخامت حدود چند میلیمتر از جنسی مناسب Rigid در فاصله طرفین پوسته پاتاقان و کاور های بالنی و پایینی قرارداده می شود (شکل زیر) و پیچ های پاتاقان با تورک مناسب (حدود پنجاه فوت بوند) سمعت می شود که در این حالت با استفاده از فیلتر گنج فواصل دو طرف بالنی و پایینی شعبز اندازه گیری می شود که این مقدار که به Bearing Crush شناخته می شود باید در حد مجاز باشد که این حد مجاز برای پاتاقانها در جدول استاندارد آورده شده است .

لازم به توضیح است که لاهی یا کلرینس یا تاقان و Back Press یا Bearing Crush و هر کدام پارامتر های جداگانه ای بوده و برای هر یاتاقان اعم از ثابت و یا متحرک باید جداگانه اندازه گیری و تصحیح شود.

در شکل زیر شمائی دیگر از روش اندازه گیری Crush نشان داده شده است.

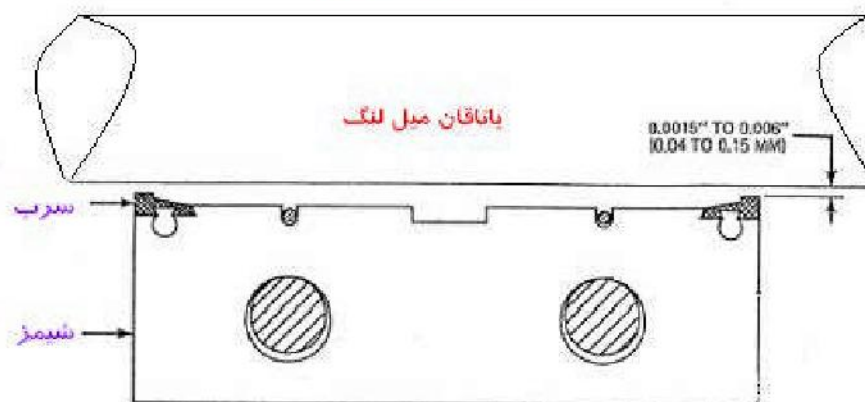


یکی دیگر از موارد حائز اهمیت در چین تنظیم یاتاقان ها Bearing Tab است. و هدف جلوگیری نمودن از تخلیه روغن (افتادن فشار روغن) از دو طرف یاتاقان است که برای این منظور از شیمزهای خاصی که لبه های آنها سرریز است بین دو کفه یاتاقان استفاده می شود که فاصله آنها با محور خیلی کم و این فاصله با نصب و جلوگیری کردن شیمز باید بین یک و نیم تا شش هزارم اینچ و با فیلتر تنظیم شود. در شکل زیر شمائی از آن نشان داده شده است.

شمائی از نحوه اندازه گیری

BEARING TAB

باشیمز مخصوص



روشن تنظیم کلرنس های طرفین پیستون

جهت عملکرد مناسب کمپرسور و برخورد نکردن پیستون در داخل سیلندر (ابتدا اولتها) نیاز به تنظیم فواصل سر و ته پیستون در داخل سیلندر است که این فواصل روی Name Plate های که روی بدنه کمپرسور حک گردیده مشخص شده است که گاهی نیز ممکن به علت عمل نکردن کمپرسور در شرایط طراحی اولیه جواب ندهد و نیاز به تغییر آن باشد (تنبه وجود این فاصله مورد نیاز است که علاوه بر مسائل فوق گاز حبس شده در طرفین پیستون باعث ایجاد یک نیروی برگرداننده در حين تغییر جهت پیستون شده و مثل یک فلرفشرده پیستون را در جهت مناسب حرکت می دهد که در شرایط کاری کمپرسور بسیار حائز اهمیت است و همچنین در بالانس نمودن نیروهای لیززاننده روی میل لنگ با Shaking Force کمک موثری به کم کردن لیززش ها و افزایش طول عمر پانالها و کمپرسور میکند.

روش کار به این صورت است که یک عدد از ولوهای هر طرف سیلندر باز می شود و در حالی که کمپرسور می چرخد یک میله سربی که ضخامت آن کمی بیشتر از این فواصل است یک بار بین سر سیلندر و پیستون قرار می گیرد (تنبه شود تغییر شکل دهد) که ضخامت قسمت لپیده شده اندازه گیری می شود و یک بار دیگر نیز این عمل برای قسمت ته سیلندر انجام می شود تا کلرنس آن قسمت نیز اندازه گیری شود.

برای رساندن این فواصل به اندازه های مطلوب روش کار به این صورت است که برای تنظیم کلرنس ته سیلندر با شل یا سفت کردن میله راد پیستون در داخل کرایس هد این فاصله کم یا زیاد می شود که معمولاً نمرات با تجربه بر اساس گام دندانهای راد پیستون و تجربیات قبلی این کار را به سهولت و در زمان کمتری انجام می دهند.

و برای تنظیم کلرنس سر سیلندر (پس از تنظیم کلرنس ته سیلندر) نیز روش کار به این صورت است که با تغییر ضخامت گسکت سر سیلندر (اضافه کردن یا کم کردن آن) می توان این فاصله را به میزان مطلوب رساند. معمولاً مقدار این کلرنس ها برای مراحل مختلف کمپرسور ها زوی بدنه کمپرسور ها حک می شود که گاهی ممکن است با شرایط عملیاتی کمپرسور تطابق نداشته باشد که معمولاً تجربه های بدست آمده قبلی کمک بسیاری می کند.

در جدول زیر این کلرنس ها برای مراحل مختلف کمپرسورهای ۶۰۱ واحد ابزار و ماشین آورده شده است:

کلرنس های سروته پیستون با سیلندر

کلرنس ته سیلندر	کلرنس سر سیلندر	قطر سیلندر
17/32" ± 1/16"	1/8"	12-1/2"
1/16"	1/16"	11-1/2"
1-5/16"	1/16"	7-3/4"

جدول کلرنس های قطعات متحرک کمپرسورهای ۶۰۱

جدول زیر کلیه کلرنس های مختلف یاتاقان های ثابت و متحرک فاصله شیمز های تنظیم یاتاقان های ثابت و متحرک با محور Bearing Tab کلرنس های کرانس هدر Run Out مربوط به راد پیستون و..... مربوط به کمپرسور های TC-601 یزوماکس داده شده است.

تمامی اعداد بر حسب اینچ است

Name of Part	Original Clearance	
	Micrometer	Feeler
Main Bearing (Vertical – Measured between Top of Crankshaft and Main Bearing Shell)	0.010 to 0.012	0.009 to 0.011
Main Bearing Shim Tab to Crankshaft	————	0.0015 to 0.006
Main Bearing Total Crush	————	0.005 to 0.015
Crankshaft Total Thrust	————	0.016 to 0.025
Connecting Rod Bearing to Crank Pin, Diametral	0.010 to 0.012	0.009 to 0.011
Connecting Rod Bearing Shim Tab to Crank Pin	————	0.0015 to 0.006
Crank Pin Bearing Total Crush	————	0.006 to 0.015
Total Side Clearance Between Connecting Rod Thrust Shoes and Crank Webs	————	0.016 to 0.025
Crosshead Pin to Connecting Rod Bushing, Diametral	0.009 to 0.012	0.008 to 0.011
Crosshead Pin Bushing to Connecting Rod (Interference)	0.004 to 0.006	
Crosshead Shoe to Guide	————	
1. Cold	0.019 to 0.021	0.018 to 0.020
2. Hot (Minimum)	————	0.010
Main Bearing Tie Rod Spacer to Frame (Interference Spacer Length Less Opening Stamped on Frame)	0.006 to 0.009	
Compressor Piston Rod Run-Out, Maximum	0.005	
Crankshaft to Main Bearing Fit (Measured at Bottom of Shaft and Main Bearing Shell)	0.0015 Feeler Should Not Start	

کلیه اندازه ها بر حسب میلیمتر ندو همان طور که ملاحظه می شود معادیری که با فیلر گیج اندازه گیری می شوند کمتر از معادیر واقعی هستند که دلیل آن به واسطه فاصله عبوری فیلر است. در جدول زیر معادیر کشتاور مورد نیاز برای ساعت کردن پیچ های قطعات کمپرسور های ۶۰۱ آیزوماکس آورده شده است.

جدول گشتاور مورد نیاز برای سفت کردن پیچ های کمپرسور

Bolt or Stud Location	Size	Distance Across Flats		Stress (PSI)	Torque or Stretch	
		In	mm		ft-lbs	kg-m
Main Bearing Cap Bolt	1-3/8-8NC	2-3/16	56	30,000	700	97
Connecting Rod Bolt	1-3/4-12	2-5/8	67	32,700 to 35,000	0.017" to 0.019" Stretch* (0.43 to 0.48 mm)	
Frame Extension Stud Nut	1-1/8-7	1-13/16	46	20,000	232	32
Crankshaft Counterweight Bolt**	1-3/4-12P	2-3/4	70	42,000	1970	272
Balance Weight Bolt**	1-8P	1-1/2	38	30,000	245	34

روشن های بارگذاری کمپرسورهای رفت و برگشتی

برای راه اندازی کلیه دستگاهها و ماشین آلات قبل از راه اندازی دستگاه باید ابتدا بار Load از روی دستگاه برداشته شود و دستگاه بدون بار راه اندازی شود و بعدا به مرور زمان آن را بارگذاری نمود . کمپرسورهای رفت و برگشتی نیز که معمولا دارای فشارهای بالا می باشند و دارای قطعات بسیار سنگینی نظیر میل لنگ فلاپویل و می باشد نیز از این قاعده متثنی نیستند چون در راه اندازی اولیه برای غلبه بر نیروهای اصطکاکی و اینرسی حرکتی نیاز به قدرت بسیار بالائی است که اگر کمپرسور ببار (تولید فلو ما فشار بالا) بخواهد راه اندازی شود باعث Over Load شدن محرک اصلی می شود.

برای Unload کردن کمپرسورهای رفت و برگشتی بسته به نوع طراحی و ساختمان کمپرسور از روش های زیراستفاده می شود :

۱- از کار انداختن ولوهای ورودی

۲- روش سیر کولیشن از طریق مسیرهای By Pass

روشن سیر کولیشن از طریق مسیرهای By Pass

در این روش با استفاده از مسیرهای کنار گذر By pass قسمت های خروجی هر مرحله توسط ولوهای بین مرحله ای به ورودی آنها ارتباط داده می شود و در این حالت گاز در داخل کمپرسور فقط گردش داده می شود (بدون افزایش فشار) که البته در حین حرکت گاز مقداری نیز گرم می شود که مسیرهای کنار گذر معمولا از خروجی Inter Cooler ها یا After Cooler ها به ورودی رانپه پیدا می کنند تا حرارت تولید شده در داخل کولرها جذب و باعث افزایش درجه حرارت کمپرسور نشود و وقتی کمپرسور به دور نامی خود رسید و مشکلی مشاهده نشد به تدریج ولوهای بین مرحله ای بسته می شوند که این باعث افزایش فشار داخل کمپرسور و بیرون راندن گاز دخی کمپرسور به طرف لاین خروجی می شود .
در شکل زیر شمائی از فلودیاگرام کمپرسورهای ۱-۶ همراه با مسیرهای By Pass آن نشان داده شده است (این مسیرها نقطه چین نشان داده شده است).

ازکار انداختن ولوهای ورودی

در این روش به توسط سیستم‌هایی به نام Valve Unloader که روی ولوهای ورودی نصب می‌شود ولوهای ورودی از کار می‌افتند و همواره بصورت کاملاً باز عمل می‌کنند (بجای اینکه در اثر اختلاف فشار داخل و بیرون کمپرسور باز و بسته شوند) که این عمل باعث می‌شود در حین مکش گاز وارد کمپرسور شود و وقتی پیستون به سمت جلو حرکت می‌کند تا عملیات تراکم گاز را انجام دهد به دلیل باز بودن ولوهای ورودی گاز دوباره از طریق ولوهای ورودی از داخل سیلندر بیرون رانده شود (بجای اینکه ولو ورودی بسته شود و گاز پس از فشرده شدن از طریق ولوهای خروجی ز داخل کمپرسور خارج شود) که این باعث می‌شود گاز متراکم نشود و نهایتاً نبازی به قدرت بالا نمی‌باشد یا به معنای دیگر کمپرسور در حالت بدون بار است .

لازم به توضیح است که به دلیل حرکت گاز در داخل کمپرسور و انرژی ای که به توسط پیستون به گاز داده می‌شود باعث گرم شدن گاز و افزایش درجه حرارت آن می‌شود و این بدان معناست که مدت زمانی که کمپرسور در حالت Unload می‌تواند کار کند محدود است . این روش معمولاً در حین راه اندازی و یا از سرویس خارج کردن کمپرسور استفاده می‌شود و کلبه ولوهای ورودی دو طرف کمپرسور (سر سیلندر و ته سیلندر) در حالت Unload قرار می‌گیرند .

اصول کار و ساختمان Unloader Valve ها

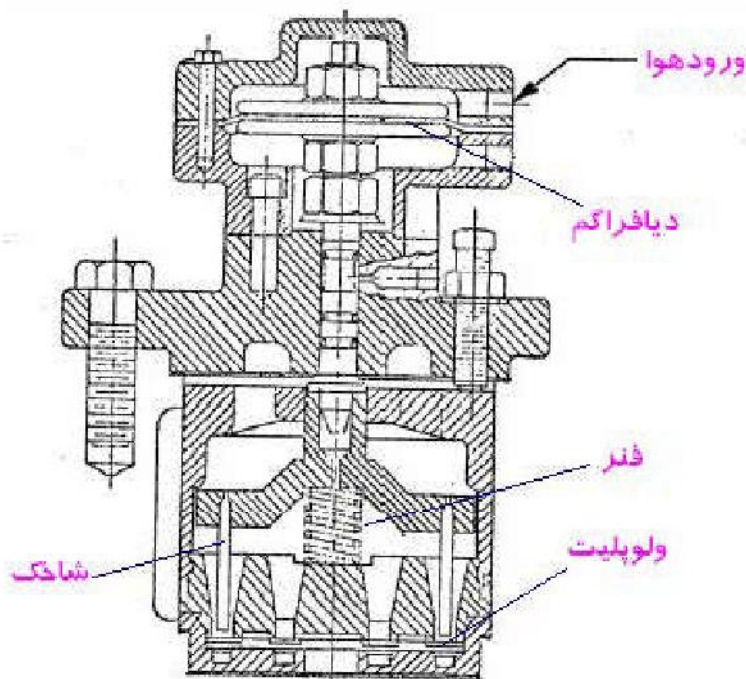
Unloader Valve ها که روی ولوهای ورودی نصب می‌شوند و کار باز نگه داشتن ولوهای ورودی را انجام می‌دهند دارای انواع الکترونیکی و پیوماتیکی هستند که به واسطه موجود بودن انواع پیوماتیکی در پالایشگاهها و مراکز صنعتی به توضیح ین نوع می‌پردازیم .

این سیستم‌ها به توسط هوای فشرده آچار دقیق که مسیر آنها توسط سوئیچ‌ها (شیرهای) چند راهه Selector Switch به سیستم Unloader منتقل می‌شود کار می‌کند که از اجزاء و قطعات اصلی زیر تشکیل شده اند :

۱- دیافراگم که با اعمال هوای فشرده روی آن باعث حرکت دادن میله متصل به آن و اعمال حرکت به چنگ‌هایی که ولو پیست ها را حرکت می‌دهند .

۲- چنگ (شاخک) ها که حرکت دیافراگم و میله متصل به آن را روی Valve Plate اعمال می‌کنند ولو پیست ها را در حالت باز فرار داده (فشرده کردن فنرها) و باعث ازکار افتادن ولوهای ورودی می‌شوند .

۳- فنر که وظیفه آن بالا بردن چنگ ها و از کار انداختن سیستم Unloader هنگام قطع هوای فشرده روی قسمت بالای دیافراگم (حرکت دادن دیافراگم به سمت بالا) است و باعث می‌شود که ولو های ورودی کار اصلی باز بسته شدن در اثر اختلاف فشار را انجام دهند پس با اعمال هوای فشرده روی قسمت بالایی دیافراگم Unloader باعث ازکار افتاده ولوهای ورودی Unload با قطع هوا باعث بکار افتادن ولوها Load می‌شود .



لازم به توضیح است که عملکرد سیستم های Unloader در جهت بالا بردن ایمنی و Safety دستگاهها و اوضاعهای عملیاتی بسیار مهم است و معمولاً این سیستم ها طوری باید عمل کنند که با قطع جریان برق یا قطع هوای فشرده سیستم را در حالت Safe نگه دارند که در مراکز پالایشگاهی با قطع هوای فشرده کمپرسور در حالت Load قرار می گیرد و در صورتی که شرایط عملیاتی طوری ایجاب کند که با قطع جریان هوای فشرده کمپرسور باید Unload گردد موقعیت فنر و ورودی هوای فشرده نیز باید تغییر کنند (یعنی هوای فشرده به قسمت زیر دیافراگم ارتباط پیدا کند).

لازم به توضیح است که مراحل بارگذاری و بارزداشتن از کمپرسور باید بصورت تدریجی انجام شود تا از ایجاد تنش های اضافی روی قسمت های مختلف جلوگیری شود.

روش های تغییر Load (فلوی) کمپرسورهای رفت و برگشتی

روش های توضیح داده شده قبلی در رابطه با بدون بار کردن Unload و بارگذاری کمپرسورهای رفت و برگشتی بود که معمولاً در چین راه اندازی و یا از سرویس خارج کردن کمپرسورها مورد استفاده قرار می گیرند ولی بحث فعلی در رابطه با تغییر فلوی خروجی از کمپرسورهای رفت و برگشتی است که با دیگر دستگاهها نظیر کمپرسورهای گریز از مرکزی (که با حالت Throtelling ولو ورودی فلوی تغییر پیدا می کند) متفاوت است و امکان تغییرات فلوی جزئی (دیفرانسیلی) برای کمپرسورهای رفت و برگشتی معمولاً کمتر امکان پذیر است چون باعث گرم شدن کمپرسور و یا افزایش تون مصرف می شود که انواع روش های تغییر Load و مزایا و محدودیت های آنها ذیلاً توضیح داده می شود.

۱- روش تغییر دور

۲- از کار انداختن تعدادی از ولوهای ورودی

۳- تغییر دادن کلرینس های سرسیلندر

روش تغییر فلویا تغییر دادن دور کمپرسور

با عنایت به این که در اکثر مراکز صنعتی از الکترو موتورهای با دورهای ثابت جهت چرخاندن کمپرسور استفاده می شود این روش در همه جا قابل استفاده نبوده و حتی در توربین های بخاری و گازی نیز امکان تغییر دور در رنج وسیع وجود ندارد زیرا توربین ها در یک محدوده دور دارای بالاترین راندمانند و همچنین کم شدن دور توربین باعث کم شدن گشتاور تولید شده می شود و توان مورد نیاز برآورده نمی شود.

روش تغییر فلویا از کار انداختن ولوهای ورودی سر سیلندر

با توجه به اینکه اکثر کمپرسورهای رفت و برگشتی صنعتی از نوع Double Acting دوپله یا هستند و یا به عبارت دیگر قسمتهای سر سیلندر و ته سیلندر دو کمپرسور مجزا محسوب می شوند که بصورت موازی قرار می گیرند با Unload کردن ولوهای ورودی یک طرف سیلندر (سر سیلندر یا ته سیلندر) توسط سیستم های Valve Unloader یک طرف کمپرسور را از کار انداخته و فلوی کمپرسور را می توان به نصف کاهش داد (50 درصد) و با Unload کردن ولوهای ورودی هر دو طرف سیلندر نیز فلوی کمپرسور به صفر می رسد. پس اگر کمپرسور فقط به Valve Unloader مجهز باشد فلوی کمپرسور در سه رنج صفر پنجاه و صد در صد قابل تغییر است که معمولاً برای کم کردن فشار و درجه حرارت روی Packing Ring ها و بالابردن طول عمر آنها وقتی نیاز به رنج فلوی پنجاه درصد باشد قسمت ته سیلندر در حالت Unload قرار می گیرد و فقط قسمت سر سیلندر کار می کند. (مثل کمپرسورهای C-201 و C-501 و C-2001 پانایشگاه اصفهان).

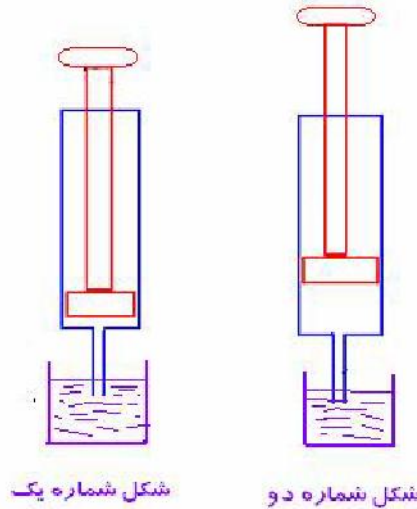
در جدول زیر وضعیت فلوی کمپرسور در حالت های مختلف نشان داده شده است.

%load	Unloader Valve	
	ته سیلندر	سر سیلندر
100%	Load	Load
50%	Unload	Load
0%	Unload	Unload

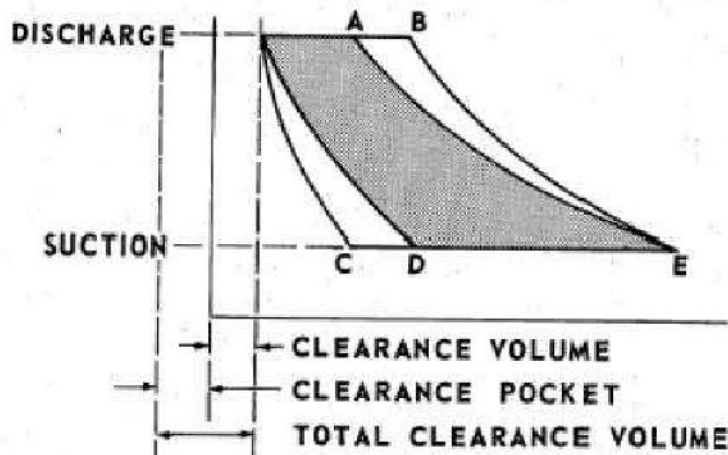
لازم به توضیح است کار کردن بدون بار Unload طولانی مدت کمپرسورهای رفت و برگشتی که با سیستم فوقی کار می کنند باعث افزایش تدریجی درجه حرارت گاز و سیلندر کمپرسور می شود که می تواند عواقب ناگواری برای کمپرسور داشته باشد به همین دلیل برای جلوگیری از این موضوع یک زله زمانی روی کمپرسور نصب می شود در صورتی که بعد از یک یا چند دقیقه کار کردن بدون بار کمپرسور مرحله Load گذاشتن روی کمپرسور انجام نشد کمپرسور بصورت اتوماتیک از سرویس خارج شود.

روشن تغییر فلویاتغییر دادن کلرنس های سرسیلندر

جهت درک بهتر عملکرد سیستم فوق به شکل زیر که دو سرنگ را در دو وضعیت مختلف نشان می دهد توجه نمایند . در سرنگ شماره یک پیستون در پایین ترین نقطه خود قرار گرفته و با کمترین حرکت آن به سمت بالا (در هر چند دهم میلی متر) مایع وارد آن می شود . در سرنگ شماره ۲ پیستون تقریباً در وسط کورس خود قرار گرفته و اگر آن را وارد مایع کرده و پیستون آن را به سمت بالا بکشیم باید در حد چندین میلی متر (یا سانتی متر) پیستون آن را به سمت بیرون بکشیم تا افزایش حجم لازم ایجاد شود و باعث کاهش فشار در داخل سیلندر گردد (فشار داخل سیلندر از فشار جو کمتر شود) تا مایع در اثر اختلاف فشار وارد سرنگ شود به عبارت دیگر با کم کردن حجم اولیه سیلندر مایع زودتر و به مقدار بیشتر (با کورس ثابت) وارد سیلندر می شود و با زیاد کردن حجم اولیه سیلندر مایع دیرتر و نهایتاً به مقدار کمتری وارد سیلندر می شود



اصول کلر پاکت و لوهیلی هم که در کمپرسورهای رفت و برگشتی مورد استفاده قرار می گیرند نیز دقیقاً مثل مثال فوقی است یعنی با اضافه کردن حجم اولیه سیلندر باعث تاخیر در بلا شدن (دیرتر بلا شدن) ولو ورودی کمپرسور و نهایتاً وارد شدن گلا کمتر به داخل سیلندر می شود . در شکل زیر اثر تغییر کلرنس روی منحنی های PV نشان داده شده است.



همانطور که مشاهده می شود باز داشتدن کلرنس سطح زیر منحنی PV که مبین مقدار کار انجام شده توسط کمپرسور روی گاز است کم می شود (فشارهای ورودی و خروجی تغییر نمی کنند) و باعث کاهش فلوی کمپرسور می شود.

پاکت ولوها معمولا روی قسمت سر سیلندر نصب می شوند (چون فضای بیشتری وجود دارد) و با اعمال سیگنال های الکتریکی یا پیئوماتیکی باعث باز شدن ولو مخصوص شده و حجم Pocket Valve به سر سیلندر اضافه یا کم می شود که در بعضی از کمپرسورها حجم Clearance Pocket در داخل مجموعه سر سیلندر قرار می گیرد (مثل کمپرسورهای ۶۰۱ آیزرومکس) و واسطه بین آنها بگ ولو است Pocket Valve که با فرمانی که به آن داده می شود می تواند حجم را به سیلندر اضافه و یا کم نماید و در بعضی از کمپرسورهای دیگر از یک محزنی Route Clearance که روی سر سیلندر نصب شده به توسط یک عدد کنترل ولو و فرمانی که به کنترل ولو داده می شود می تواند حجم مخزن را به سر سیلندر اضافه یا کم نماید. (این سیستم روی کمپرسورهای C-101 و C-603 پالایشگاه اصفهان نصب است).

انواع Pocket Clearance ها

Clearance ها دارای حجم مشخصی هستند که معمولا با دقت طراحی می شوند و در اختیار کارمندان قرار می گیرند. اگر حجم Clearance Pocket ها بیشتر از حد طراحی انتخاب شود می تواند باعث Shut Off گردد که بری کمپرسورها بسیار می تواند خطرناک باشد بخصوص برای موقعی که شرایط عملیاتی نظیر فشار ورودی کاهش یابد یا فشار و درجه حرارت خروجی افزایش پیدا می کند. بدین مفهوم که با افزایش حجم اولیه سیلندرو نوه های ورودی دیرتر باز می شوند (گاز کمتری به کمپرسور وارد می شود) و کم شدن گاز داخل کمپرسور باعث می شود فشار کمپرسور نتواند افزایش پیدا کند (گاز در داخل کمپرسور حبس می شود) و در مدت چند دقیقه باعث افزایش درجه حرارت و می شود.

کلرنس پاکت ها از نظر نحوه کارائی در دو دسته زیر طبقه بندی می شوند:

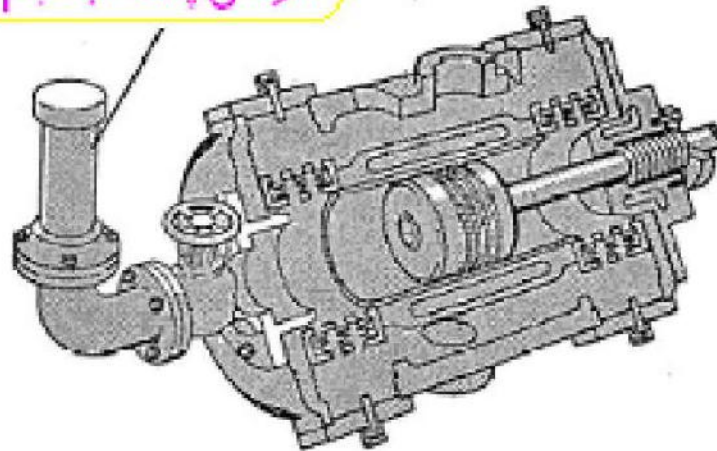
الف Fixed Clearance Pocket

ب Variable Clearance Pocket Valve

کلرنس پاکت های با حجم ثابت Fixed Clearance Pocket

این سیستم ها صوری طراحی می نتوند که با باز و بسته کردن پاکت ولو حجم Clearance Pocket به سر سیلندر اضافه و یا کم شود. در اکثر کمپرسور ها این حجم طوری صراحی می مشخصی شود که میزان فلوی سر سیلندر را بتواند تا ۲۵ درصد کم یا زیاد نمایند یعنی با اضافه شدن این حجم به سر سیلندر فلوی خروجی از قسمت سر سیلندر به نصف کاهش پیدا می کند (به عبارت دیگر فلوی کلی سر و ته سیلندر کمپرسور به ۷۵ درصد می رسد) و با بستن ولو مربوطه یا برداشتن این حجم از سر سیلندر فلوی کمپرسور به صد درصد می رسد.

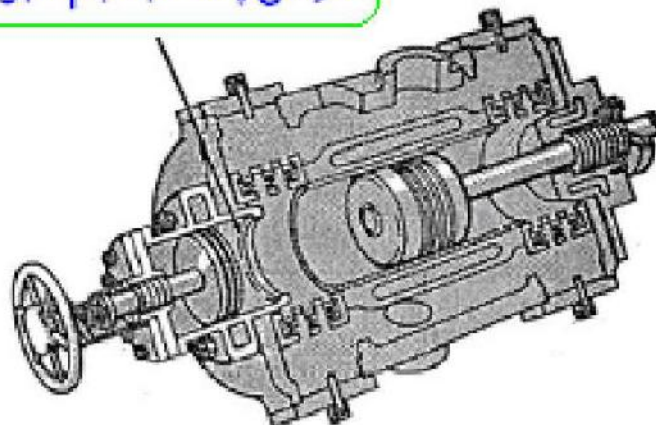
کلرنس پاکت باحجم ثابت



کلرنس پاکت های باحجم متغیر Pocket Valve Variable Clearance

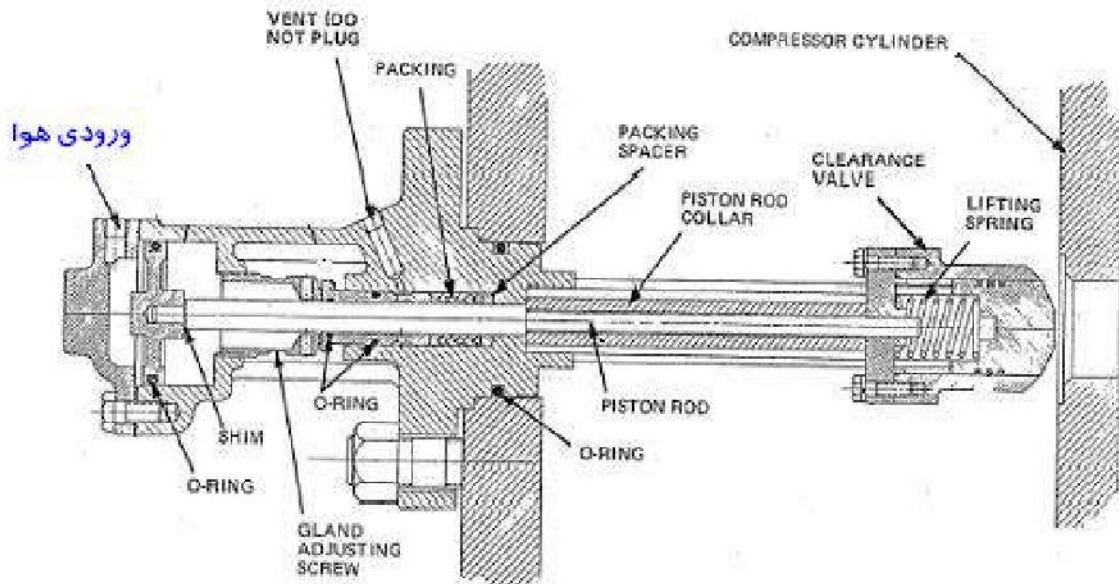
در این نوع سیستم ها تمامی حجم Clearance pocket مثل حالت قبل اضافه یا کم نمی شود بگه به توسط ولوی که روی آن نصب شده است با حرکت دادن پیستون به سمت جلو یا عقب میزان کم و زیاد کردن حجم را می توان بصورت دیفرانسیلی (جزئی) تغییر داد و معمولاً طوری طراحی می شود که میزان فلوی خروجی از سرسیلندر کمپرسور بین صفر تا پنجاه درصد تغییر داده شود (به عبارت دیگر میزان فلوی خروجی از کمپرسور را وقتی قسمت ته سیلندر در حالت Load است از ۷۵ تا صد در صد) و با دقت بیشتری تنظیم نمود که در کمپرسورهای صنعتی معمولاً از این روش کمتر استفاده می شود.

کلرنس پاکت باحجم قابل تغییر



در کمپرسورهای C-601 بخشی از تغییرات فلو توسط کلرنس پاکت و توسط سیستمی به نام پاکت ولو انجام می شود که با فشار هوا کلامی کند و باز نمودن مسیر ورود هوا حجم کلرنس پاکت را از حجم سرسیلندر کم می کند و باعث ۲۵ درصد تغییر در فلوی کمپرسور می گردد.

در شکل زیر شماتی از یانکف ولو کمپرسورهای ۱۰۱ و ۶۰۳ نشان داده شده است.



تغییر فلو بصورت ترکیبی از استفاده از Unloader Valve و Pocket Valve ها

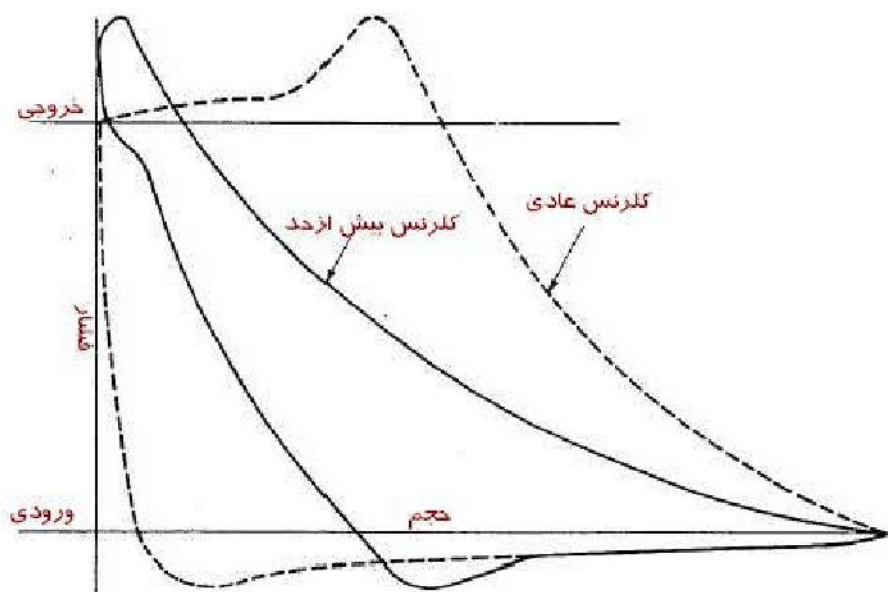
معناطور که قبلاً توضیح داده شد Clearance Pocket Valve ها که در سر سیلندر نصب می شوند میزان فلو کلی کمپرسور را تا ۲۵ درصد تغییر می دهند و Unloader Valve ها نیز قادر به تغییر پنجاه درصد فلو کمپرسورند (هر طرف کمپرسور پنجاه درصد) در صورتی که از دو سیستم فوق بصورت توأما استفاده کرد امکان تغییر Load از صفر به ۲۵ درصد ، ۵۰ درصد ، ۷۵ درصد و صد درصد به راحتی امکان پذیر است که بسته به شرایط کمپرسورها بیشتر اوقات از این سیستم استفاده می شود (مثل کمپرسورهای C-603 و C-101) وقتی ولوهای ورودی هر دو طرف سیلندر (سر و ته) در حالت Unload باشند (ولوهای هر دو طرف سیلندر در حالت Unload یعنی ته سیلندر در حالت Unload داشته باشد) و ولوهای سر سیلندر در حالت Load و Pocket Valve نصب شده روی سر سیلندر حجم Clearance Pocket را به سر سیلندر اضافه نماید Load کمپرسور ۲۵ درصد است و وقتی فقط ولوهای ورودی یک طرف سیلندر Unload می شود (درجه ۱ تا ته سیلندر) فلو کمپرسور به ۵۰ درصد می رسد و وقتی ولوهای ورودی هر دو طرف سیلندر در حالت Load قرار می گیرند و حجم Clearance Pocket با بار کردن Pocket Valve به سر سیلندر اضافه می شود (به محلی دیگر Pocket Valve در حالت Unload قرار می گیرد) فلو کمپرسور ۲۵ درصد می رسد و وقتی تمامی ولوهای ورودی و Pocket Valve در حالت Load قرار گرفته باشند فلو کمپرسور به ۱۰۰ درصد می رسد (این سیستم روی کمپرسورهای 603 و 101 موجود است).

لازم به توضیح است که در کمپرسورهای چند مرحله ای Load تمامی مراحل کمپرسور باید به یک اندازه باشد. مثلاً اگر ولوهای ورودی سه سیلندر مرحله یک کمپرسور در حالت Unload باشد (یا Load مرحله یک کمپرسور ۵۰ درصد باشد) باید ولوهای ورودی سه سیلندر مرحله دو کمپرسور نیز در حالت Unload باشد. در غیر این صورت باعث گرم شدن مراحل بعدی کمپرسور می شود چون اگر Load مرحله دوم کم نشود باعث افت فشار در ورودی مرحله دوم می شود (مرحله دوم کمبود فلو پیدا می کند) که باعث گرم شدن گاز و افزایش توان مصرفی کمپرسور می شود.

%load	Unloader Valve		Pocket Valve
	ته سیلندر	سر سیلندر	
100%	Load	Load	Load
75%	Load	Load	Unload
50%	Unload	Load	Load
25%	Unload	Load	Unload
0%	Unload	Unload	Load

ذکر این نکته نیز ضروری است که استفاده از روش های مثل نیمه بار گذاشتن Throttling ولو ورودی اصلی (Block Valve) که معمولاً در کمپرسورهای گریز از مرکزی از آن استفاده می شود برای کمپرسورهای رفت و برگشتی کاملاً منسوخ است چون باعث افت فشار در قسمت ورودی کمپرسور (کم شدن فشار ورودی)، افزایش توان مصرفی (یعنی بجای اینکه توان مصرفی کم شود باعث افزایش آن می شود) و گرم شدن کمپرسور می شود چون حالت Throttling باعث افت فشار در ورودی و نهایتاً افزایش اختلاف فشار بین ورودی و خروجی کمپرسور و افزایش سطح زیر منحنی PV می شود.

همچنین Circulation جریان گاز از خروجی به سمت ورودی کمپرسور با عنایت به گرم بودن گاز خروجی نیاز به نصب کولرهای بین مرحله ای اضافی (جهت برگرداندن گاز) دارد که در کمپرسورهای رفت و برگشتی کاملاً منسوخ است و به دلیل خطرناک بودن گاز این کمپرسورها Vent کردن گاز بطرف اتمسفر نیز مردود است. البته افزایش دادن بیش از حد کلرین نیز می تواند عواقب سوئی داشته باشد و اگر از حد طراحی افزایش پیدا نماید می تواند باعث ایجاد انفجار گازی در کمپرسور گردد به عبارت دیگر با بیش از حد کم شدن ظرفیت کمپرسور فشار داخل سیلندر نمی تواند در افزایش پیدا کند تا بتواند ولو خروجی را باز نماید و در این صورت امکان ورود گاز به کمپرسور نیز میسر نمی شود و باعث می گردد ولوهای ورودی و خروجی کمپرسور بسته بمانند و نهایتاً فروری منتقل شده به گاز داخل سیلندر باعث افزایش تدریجی گاز و سیلندر می گردد که برای کمپرسور بسیار خطرناک است.



تأثیرات افزایش کمرنس

البته پدیده فوق در نظر کاهش فشار و ورودی به کمپرسورهای بزرگ می تواند تلفات بیفتد و لذا برای جلوگیری از این موضوع در کمپرسورهای بزرگ مسیرهای Spilback طراحی می کنند و به توسط یک عدد کنترل ولومگذاری گاز از مراحل فشار بالا به طرف ورودی مراحل کمپرسور بزرگ گردانده می شود تا در شرایط عملیاتی بحرانی و در حالتی که کمرنس پاکت در وضعیت Unload است مشکلی برای کمپرسور بوجود نیاید.

راه اندازی اولیه یا پس از تعمیرات اساسی کمپرسورهای رفت و برگشتی

هنگام راه اندازی اولیه یا پس از تعمیرات اساسی کمپرسورهای مسئول دستگاه باید کاملاً منوحه عوامل غیر طبیعی مانند افزایش فشارهای ناگهانی، حرارت زیاد، صداهای غیر عادی و باشد و موارد زیر را دقت چک شوند.

۱- کلیه مسیرهای روغن اعم از سیستم لوله کشی، فیلترها، کولرها (قسمت های Shell و Tube) پمپ ها باید بطور کامل هواگیری شوند و از عملکرد سوئیچ تقلیل فشار روغن Low Oil Pressure Switch و در سرویس آمدن پمپ یدک هنگام تقلیل فشار روغن پمپ اصلی اطمینان حاصل نمود.

۲- قراردادن فیلترهای موقت مسیر ورودی گاز و اطمینان از باز بودن کلبه ولوهای ورودی و خروجی و اطمینان از نظر تمیز بودن لوله های ما بین سیلندرها که در صورت کثیف بودن باید از صافی های موقت استفاده شود.

۳- دنبال کردن تمامی مسیرهای جریان گاز طبق نقشه ها و اطمینان از نصب شیرهای اطمینان روی مسیرهای خروجی سیلندرها و هواگیری محل عبور آب کولینگ کولر های بین مرحله ای.

۴ اطمینان از تنظیم بودن کلیه شیرهای اطمینان طبق Setting های توصیه شده.

۵- برای راه اندازی اولیه بدون بار حداقل یکی از شیرهای ورودی Suction Valve را از هر مرحله باز نموده تا کمپرسور بتواند فشار بگیرد (به منظور تمیز نگه داشتن داخل سیلندر سرپوش شیرهای باز شده را مجدداً در جای خود قرار دهید).

۶- سیستم روغن Lube Oil را به وسیله پمپ یدک به کار اندازید تا کلیه Bearing ها و Crosshead ها روغنکاری شوند و فشار اولیه روغن سیستم به وجود آید.

۷- سیستم روغنکاری قطره ای مربوط به سیلندر و سیل ها را به وسیله حرکت دادن دستی اهرم های مخصوص بکار اندازید و از کار کردن پمپ های قطره ای اطمینان حاصل کنید.

۷- میل لنگ Crank Shaft را چندین دور با استفاده از سیستم Turning Device (در صورت وجود) بچرخانید تا آزاد بودن و نبودن مانع در بین قسمت های مختلف اطمینان حاصل شود و همچنین از تمیز بودن اجزای کمپرسور با نگاه سرپوش های بازرسی اطمینان حاصل شود.

۸- سیستم خنک کننده را در سرویس آورده و جریان مایع خنک کننده و نشستی مسیرها و اتصالات را بازرسی کنید و کلیه مسیرها و قسمت های سیستم کولینگ اعم از مسیرهای لوله کشی کولر های روغن کولرهای بین مرحله ای گاز (Intercoolerها و Aftercoolerها) و سیستم Jacket Cooling اطراف سیلندر و ته سیلندر و محافظه استافین باکس را آزاد کنید.

۹- سوئیچ تقلیل فشار روغن Low Oil Pressure Switch را در سرویس آورید تا به هنگام راه افتادن کمپرسور و افزایش فشار روغن به وسیله پمپ اصلی، پمپ یدک را به صورت اتوماتیک از سرویس خارج کند (این عمل را در هر بار راه اندازی دقیقاً باید کنترل شود).

۱۰- اطراف کمپرسور را بازرسی نموده و اطمینان حاصل نمائید پرسنل تعمیرات و عملیات دستگاه آماده راه اندازی هستند .

۱۱- تویزین (الکتروموتور) که قبلا آماده شده است را تدریجا در سرویس آورده و هنگامی که به سرعت نرمال رسبد آن را از سرویس خارج کنید و زمان متوقف شدن آن را یادداشت کنید این زمان بایدنسبت به زمان های قبلی طولانی تر باشد که دلیل بر بهتر شدن وضع قطعات کمپرسور می باشد . در صورت مشاهده وضع غیر عادی کمپرسور باید فوراً از سرویس خارج شود .

۱۲- کمپرسور را در سرویس آورده و برای مدت یک دقیقه در سرویس نگه دارید در این هنگام فشار روغن Lube Oil و سیستم روانکاری سیستم قطره ای (سیلندرها و سیل ها) را به دقت بازرسی کنید مقدار حرارت و جریان مایع خنک کننده باید در حد معمولی باشد .

نکته ۱: با دقت کامل آثار هر گونه حرارت و دود را از هواکش های بدنه کمپرسور بازرسی نموده و در صورت شنیدن صداهای غیر عادی فوراً کمپرسور را از سرویس خارج کنید .

نکته ۲: در صورت مشاهده دود از هواکش های بدنه و یا علائم هشدار دهنده ، دیگر پس از این که سیستم را از سرویس خارج نمودید قبل از خنک شدن کمپرسور اقدام به باز کردن سرپوش های بازرسی کمپرسور نکنید در غیر این صورت امکان انفجار و صدمه دیدن به پرسنل وجود دارد .

۱۳- پس از یک دقیقه کمپرسور را از سرویس خارج کرده و قبل از خنک شدن کلیه سرپوش های بازرسی را باز کرده و حرارت روی Bearingها و Cross Head و کلیه اجزاء بدنه کمپرسور را حس کرده و در صورت داغ بودن علت آن را بررسی و رفع کنید .

۱۴- مجدداً کمپرسور را برای مدت ۵ دقیقه در سرویس نگه داشته و پس از این مدت آن را از سرویس خارج نموده و مراحل فوق را دوباره تکرار کنید . در این مرحله علاوه بر انجام موارد گفته شده ، سرپوش (کاور) شیرهای ورودی و خروجی باید از لحاظ نشتی مورد بررسی قرار گیرند .

۱۵- چنانچه حرارت دستگاه و کلیه ادوات بحالت عادی خود بودند اعمال فوق را برای زمانهای ۱۵ دقیقه و ۳۰ دقیقه ، یک ساعت دو ساعت و چهار ساعت تکرار کنید .

قبل از باز گذاشتن کمپرسور آن را به مدت هشت ساعت بدون بار در سرویس قرار دهید .

۱۶- شیرهای ورودی و احتمالاً خروجی را (که در مرحله قبل باز شده اند) در جای خود در موقعیت مناسب نصب کنید .

۱۷- پس از چیکزین شدن ولوهای دز شده ، ورودی گاز کم کم باز می شود و کلیه لوله ها و سرپوش های ولوهای ورودی و خروجی از لحاظ نشتی مورد بررسی و آزمایش قرار می گیرند و در صورت مشاهده نشتی اقدام به رفع آن کنید . پس از انجام این کار فشار را می توان بالاتر برده و همین اعمال را با فشارهای عادی سیستم ادامه داد .

۱۸- گاز داخل کمپرسور تخلیه می شود و کلیه قسمت های داخلی سیستم مورد بررسی مجدد قرار می گیرند .

۱۹- کلیه Clearance های برینگ ها و Cross Head ها طبق جدول در حالت گرم اندازه گیری می شوند .

۲۰- در این حالت کمپرسور آماده کار می باشد و می توان عملیات Purging را انجام داد .

چک های روتین و روزانه کمپرسورهای رفت و برگشتی

- ۱- چک کردن سطح روغن داخل محفظه میل لنک Crankcase و Manzel Lubricator و اضافه کردن روغن در صورت نیاز.
- ۲- بررسی و اطمینان از کارکردن پمپ های قطره ای روغن تزریقی به داخل سیلندر و پکینگ ها .
- ۳- خواندن و یادداشت کردن فشار گاز ورودی و خروجی ، تمامی مراحل و چک کردن افت فشار گاز در کولرها
- ۴- چک کردن فشار و درجه حرارت روغن ، وافت فشار روغن در فیلترهای روغن.
- ۵- خواندن و یادداشت کردن درجه حرارت گاز تمامی مراحل مختلف کمپرسور.
- ۶- چک کردن درجه حرارت روغن ، آب ورودی و خروجی از کولرها و جاکت کولینگ های مراحل مختلف.
- ۷- چک کردن میزان آب خنک کننده ورودی (وقتی از سیستم Forced Feed Cooling System استفاده شده است و اطمینان از عدم وجود حباب های گاز در خروجی آب کولینگ و نشد احتمالی گاز از ترک های سیلندرو سر سیلندر.
- لازم به توضیح است که افزایش درجه حرارت خروجی آب بطور طبیعی بین 8-6 درجه سانتیگراد است و حداکثر مجاز آن ۱۰ درجه سانتیگراد می باشد که با تنظیم کردن میزان آب جاکت کولینگ سیلندر تنظیم می شود .
- ۸- چک کردن نحوه عمل ولوهای ورودی و خروجی سیلندرها از نظر سر و صدا ، لرزش و گرما.
- ۹- چک کردن سر و صدا و لرزش اجزاء متحرک و دیگر قطعات .
- ۱۰- چک کردن میزان افزایش درجه حرارت بدنه کمپرسور ، Cross Head Guide ، سیلندر و
- ۱۱- چک کردن میزان (و تغییرات) نشستی رنگ ها و پکینگ های آب بند کسده گاز سیلندرها ی مختلف با اندازه گیری میزان افزایش درجه حرارت گاز خروجی از مسیر Vent سیل ها و فلو مترها.
- ۱۲- چک کردن سر و صدا و لرزش های غیر عادی الکتروموتور ، توربین بخار و گیر باکس (در صورت استفاده).
- ۱۳- قرائت و ثبت میزان قدرت مصرفی kW و لثاژ و آمپر الکتروموتور .
- ۱۴- چک کردن سطح مایع داخل Snubber های ورودی و تخلیه به موقع Separator ها و Condensate Tank و اطمینان از عملکرد مناسب Trap ها برای تخلیه اتوماتیک مایعات گازی جمع آوری شده در اسنابرها
- ۱۵- باز کردن ولوهای تخلیه Snubber های ورودی که Trap اندارند برای خارج کردن مایعات هر چند ساعت یک بار با توجه به تجربیات قبلی .
- ۱۶- چک کردن رنگ مایع تخلیه شده از Trap و روغن تخلیه شده از پکینگ ها (ماشین های غیر عادی دستگاه ها را می توان از تغییر رنگ مایع تخلیه شده آنها تشخیص داد) .
- ۱۷- حرکت کردن سطح مایع در مخزن Separator Tank جهت اطمینان (در صورتی که استفاده شده باشد).
- ۱۸- در صورت نیاز باز کردن مسیر Vent گیج های فشار برای دقت بیشتر (در صورتی که وجود داشته باشد).
- ۱۹- تزریق گریس یا روغن به اجزاء دوار مثل یا نا فانهای الکتروموتور و کولینگ های دنده ای طبق دستور العمل های کارخانه سازنده .

۲۰- چک کردن اجزاء و قطعات سیستم Driver (توربین بخار بالکتروموتور)

چک های روتین راه اندازی اولیه و پس از تعمیرات اساسی کمپرسورهای رفت و برگشتی

در راه اندازی اولیه ویا پس از هر بار تعمیرات اساسی کمپرسورهای رفت و برگشتی موارد زیر باید چک شوند

۱- تمیز کاری کلی اطراف کمپرسور و سرپوش های بازرسی جهت جلوگیری از نفوذ اجسام خارجی به داخل سیستم روغن و کمپرسور.

۲- جمع آوری تمامی ابزارهای کاری از اصراف کمپرسور یا روی چرخ طیار Flywheel

۳- کلید پیچ و مهره های دستگاه باید طبق جدول و تورک های (گشتاور) راته شده سفت شوند و کلیه پیچ هایی که در قسمت های متحرک کمپرسور واقع شده فداک شوند و به وسیله سیم های مخصوص به یکدیگر متصل گردند .

۴- کلیه فواصل پیستون از سر و ته سیلندر طبق میزان Clearance نوشته شده بر روی سیلندر اندازه گیری و تنظیم شود و از صحت میزان آنها مطمئن شد .

۵ از کارکرد کلیه سیستم های خنک کننده ، پمپ ها ، گرم کننده ها ، فیلترها و نظایر آنها و مسائل قبل از راه اندازی توربین های بخار اتم از سیستم روغنکاری خشک کردن بخار و گرم کردن توربین و راه اندازی آن طبق دستور العمل های کارخانه سازنده باید اطمینان حاصل کرد .

این چک ها شامل:

الف- چک کردن سیستم روغنکاری Lube Oil .

ب- چک کردن روغنکاری سیلندرها و پکینگ رینگ ها .

ج- چک کردن سیستم های خنک کننده .

چک کردن سیستم روغنکاری Lube Oil

مهمترین عمل در کارآیی مفید دستگاه ها نوع صحیح روغن و سیستم روغنکاری است که شامل روغنکاری پاتاقهای ثابت و متحرک و کراس هدها و بین های آنها است (سیستم Lube Oil) و روغنکاری داخل سیلندر و پکینگ رینگ ها (سیستم روغنکاری قطره ای) است که در راه اندازی اولیه و پس از هر تعمیرات اساسی (O/H) کمپرسورها باید مورد توجه قرار گیرند .

۱- موم های صد رنگ بکار برده شده بر روی کمپرسور در روغن قابل حل شدن است و احتیاج به تمیز کاری این مواد با مواد دیگری نیست (برای کمپرسورهایی که جدیداً نصب می شوند) .

۲- اطمینان از تمیز بودن و عاری بودن سرپوش ها و قسمت های مختلف از خاک ، شن و دیگر کثافات که در صورت نیاز به تمیز کاری باید با پارچه های بدون نخ های آزاد و با مایع تمیز کننده پاک شوند که به منظور سهولت انجام کار معمولاً داخل کمپرسور (محفظه میل لنگ) رنگ سفید زده شده است تا کثافات و اجسام خارجی به راحتی قابل رویت باشند .

۳- هنگام شستشوی لوله های داخلی Flushing و بدنه کمپرسورها و دیگر ماشین آلات از روغن هایی باید استفاده شود که غلظت آن کمتر از غلظت روغن اصلی سفارش شده کارخانه باشد تا قابلیت نفوذ و حرکت آن در کلیه منافذ و راهگاه ها بهتر باشد. لازم به توضیح است که با توجه به نوع روغن های حفاظتی استفاده شده نوع روغن برای کار Flushing توسط کارخانه سازنده پیشنهاد می گردد.

۴- هنگام شستشو و تمیز کاری مسیرهای روغن Flushing باید مسیرهای ورودی روغن به کلیه یاتاقانها از مسیر خارج شوند و ابتدا مسیرهای لوله کشی پمپ، کولرها، فیلترها و تمیز گردند. که درین مرحله افت فشار روغن در داخل فیلترها باید به دقت تحت نظر قرار گیرند و با افزایش افت فشار فیلترها تعویض، بازرسی و تمیز شوند. هنگامی که افت فشار روغن پس از چند ساعت سبز کولیش تغییر نکرد و ثابت ماند مسیرهای ورودی روغن به یاتاقانها را بصورت تک تک می توان وصل کرد. (با برداشتن Blank های مسیرهای روغن یاتاقان ها) که این عمل متناوباً برای هر یاتاقان به مدت نیم ساعت باید ادامه پیدا کند و پس از اتصال آخرین یاتاقان عملیات تا چند ساعت دیگر ادامه پیدا کند.

۵- هنگام عملیات Flushing هر پانزده دقیقه یک بار میل لنگ را باید یک چهارم دور چرخاند.

۶- کلیه اتصالات و سیستم های روغن باید از نظر نشتی مورد بازرسی قرار گیرند.

۷- پس از اتمام کار Flushing روغن کثیف داخل سیستم تخلیه می شود و روغن پیشنهادی کارخانه سازنده به داخل محفظه روغن ریخته می شود و سطح آن تنظیم می شود پس از شارژ روغن موتور برقی یدک بکار انداخته می شود و سپس به اندازه حجم روغن کم شده که درون لوله ها، کولرها و رفته است مجدداً مخزن روغن تا ارتفاع مشخص شده بر می شود لازم به توضیح است که در صورتی که سطح روغن مخزن از حدود شاخص نشان دهند بیشتر باشد در اثر برخورد میل لنگ Crank Shaft با سطح روغن ایجاد کف شده که باعث افت فشار روغن و مخلوط شدن روغن و هوا شده که باعث اختلال در سیستم روغنکاری یاتاقان ها و خرابی آنها می شود.

۸- اطمینان از تنظیم بودن و کالیبره بودن تمامی شیرهای کنترل Control Valve، نشان دهنده های فشار Pressure Gauge نشان دهنده های درجه حرارت، ترموکوپل ها، سوئیچ ها و ترانسیمیتورها و.....

۹- چک کردن کلیه سوئیچ های که به وسیله عامل فشار تغذیه می شوند (فرمان می گیرند تحریک می شوند و عمل می کنند) به وسیله تغییر فشار سیستمی که سوئیچ برای آن تدارک شده است و به میزان مورد نظر.

الف- چک اخطار دهنده Main Oil Pump Failure (Stand By Pump Running).

جهت در سرویس آمدن پمپ یدک با بار کردن مسیری که روی خروجی پمپ یدک است و پایین آمدن فشار روغن تا میزان Setting مربوطه و اطمینان از در سرویس آمدن پمپ یدک.

ب- اطمینان کردن سیستم اخطار دهنده Low Oil Pressure.

مثل حالت فوق روی Setting های توصیه شده برای Alarm و Shut Down و اطمینان از صحت کار آن.

ج- امتحان کردن اخطار دهنده Filter High Differential Pressure.

این سیستم وضعیت گرفتگی فیلتر روغن را نشان می دهد با بستن Tapping روی خروجی فیلتر و بلا بردن فشار خروجی فیلتر و اطمینان از عملکرد آن.

۱۰- چک کردن کلیه سوئیچ هایی که به وسیله عامل درجه حرارت تغذیه می شوند (فرمان می گیرند ، تحریک می شوند و عمل می کنند) ورودی قسمت های مختلف اعم از یاتاقانها ، مسیرهای روغن ، مسیر خروجی کولر روغن ، مسیر خروجی روغن از یاتاقانها مسیر های ورودی و خروجی گاز مراحل مختلف کمپرسور نصب شده اند با قراردادن آنها در مایع با درجه حرارت متناسب و اطمینان از میزان Setting و عملکرد مناسب آن در شرایط طراحی و عملیات.

۱۱- چک کردن شیرهای یک طرفه Cheek Valve و اطمینان از جهت نصب آنها .

۱۲- چک کردن کلیه شیرهای اطمینان روغن Safety Valve طبق Setting توصیه شده و زمان مقرر شده برای هر کدام از آنها.

۱۳- اطمینان از کارکرد مناسب هینرهای روغن (برقی ، بخاری) و نحوه عمل کردن آنها در درجه حرارت مناسب .

۱۴- هواگیری کلیه مسیرهای روغن عم از فیلترها ، کولرها و

چک کردن روغنکاری تزریقی سیلندرها و پکینگ رینگ ها

تمیز کردن و پر کردن مخزن روغنکاری قطره ای Manzel Lubricator براساس روغن پیشنهاد شده کارخانه سازنده .

باز کردن لوله های روغن ورودی سیلندرها و Packing Ring ها (قبل از Check Valve) و اطمینان از نحوه قرارگیری و باز بودن کلیه مسیر ها آنها و اطمینان از نحوه نصب Check Valve ها و آب بند بودن آنها هواگیری پمپ های قطره ای و اطمینان از ورود روغن به داخل سیلندرها و پکینگ رینگ ها . اطمینان از مسدود نبودن مسیرهای روغن (در موقعی که پیستون ها از داخل سیلندر بیرون آورده شده است).

اطمینان از صحت کار سوئیچ Low Oil Level Alarm روی بدنه Manzel Lubricator .

اطمینان از صحت کار گرم کننده روغن در درجه حرارت مناسب .

چک کردن سیستم خنک کننده

پس از هر بار تعمیرات اساسی و قبل از راه اندازی کمپرسور کلیه سیستم های خنک کننده اعم از Intercooler ها After Cooler ها ، سیستم های Jacket Cooling و سیستم های خنک کننده روی سیل ها و کولرهای روغن باید به وسیله جریان آب (یا مواد شیمیائی مناسب) خوب شسته شوند (جت) و رسوبات و مواد زاید از طریق خروجی ها Drains دفع گردند . این شستشو در مورد سیستم خنک کننده روی سیل ها باید به دقت انجام شود و قبل از اتصال مایع خنک کننده به این قسمت ها کلیه ذرات و زنگ ها از لوله ها خارج شده باشند (به دلیل اینکه کانال های اطراف سیل ها خیلی باریک است) .

لازم به توضیح است که برای جلوگیری از ایجاد رطوبت در داخل سیلندر باید حرارت مایع خنک کننده هنگام ورود بیشتر از درجه حرارت ورودی گذر به سیلندر باشد (بخصوص در فصل سرما که این کار معمولاً با تنظیم کردن مقدار آب ورودی به سیلندرها انجام می شود) چون رطوبت داخل سیلندرها باعث شسته شدن

روغن تزریق شده به داخل سیلندر می شود و باعث شکسته شدن شیرهای ورودی و خروجی کمپرسور و باعث از بین رفتن سیل ها و پیستون رینگ ها می شود .
کلیه مسیرها و قسمت های سیستم های خنک کننده باید بطور کلی هواگیری شوند و جریان مایع خنک کننده باید به گونه ای باشد که حداکثر اختلاف درجه حرارت بین مایع خنک کننده و جاهایی که خنک کار می شوند داشته باشد (حدود ده تا بیست درجه فارنهایت) و تمیزی و جریان داشتن آب ورودی باید مرتبا از طریق شیشه Sight Glass جریان مایع خنک کننده بازدید و بازرسی گردند .

معایب روتین و روش های رفع عیب انهدار کمپرسورهای رفت و برگشتی

- ۱- مسائلی که باعث بالا رفتن دمای گاز خروجی از کمپرسور می شود
- ۲- مسائلی که باعث ورود مایع داخل کمپرسور.
- ۳- مسائلی که باعث شکسته شدن ولو و فنرها می شود.
- ۴- مسائلی که باعث کوبش Knock در سیلندر و بدنه کمپرسور می شود.
- ۵- مسائلی که باعث لرزش و ارتعاشات می شود.
- ۶- مسائلی که باعث خط افتادن روی پیستون و داخل سیلندر.
- ۷- مسائلی که باعث کم شدن فشار روغن می شود.
- ۸- مسائلی که باعث بالارفتن فشار روغن می شود.
- ۹- مسائلی که باعث افزایش درجه حرارت روغن می شود.
- ۱۰- مسائل و مشکلات پمپ های قطره ای روغن.
- ۱۱- مسائلی که باعث کاهش فلو و ظرفیت کمپرسور می شود.
- ۱۲- مسائلی که باعث نشستی بیش از حد از پکینگ ها می شود.
- ۱۳- سیستم های حفاظتی کمپرسور های رفت و برگشتی،
که ذیل به شرح هر کدام از موارد فوق پرداخته می شود.

مسائلی که باعث بالا رفتن دمای گاز خروجی از کمپرسور می شود

- ۱- ناکافی بودن آب خنک کننده اطراف سیلندر یا مسدود بودن و وجود رسوبات داخل مسیره ی آب Jacket که باعث کم شدن انتقال حرارت تولید شده می شود.
- ۲- خرابی ولوهای ورودی یا خروجی که باعث برگشت مجدد گاز به داخل کمپرسور می شود با خرابی محل قرار گیری ولو در داخل سیلندر یا نامناسب نبودن گسکت زیر ولو.
- ۳- خراش روی Liner و یا پیستون رینگ ها که باعث نشست گاز فشرده شده گرم از قسمت سر سیلندر به قسمت ته سیلندر می شود و یا بالعکس (بالا رفتن دمای گاز ورودی)
- ۴- روغنکاری ناقص داخل سیلندر یا نامناسب بودن نوع روغن که باعث افزایش اصطکاک بین رینگ ها و جداره سیلندر و تولید حرارت بیشتر می شود
- ۵- سفعت بودن (سایز نبودن سیل های نو) بیش از اندازه Packing که باعث افزایش اصطکاک می شود.
- ۶- بالا بودن فشار خروجی کمپرسور که به همان نسبت باعث بالا رفتن درجه حرارت گاز می شود.
- ۷- بالا بودن دمای گاز ورودی به سیلندر مراحل میانی (در اثر خوب عمل نکردن Inter Cooler ها) و ورود گاز گرم به داخل مراحل میانی کمپرسور .
- ۸- پایین بودن فشار ورودی کمپرسور که باعث بیشتر شدن اختلاف فشار ورودی و خروجی شده و نهایتا باعث بیشتر گرم شدن گاز خروجی از کمپرسور می شود

۹- شکستگی رینگ ها یا سایش بیش از حد آنها که باعث زیاد شدن نشنی داخلی از سر سیلندر به قسمت ته سیلندر و بالعکس شده و باعث ورود گاز گرم به داخل کمپرسور می شود.

۱۰- جام شدن Seizure رینگ ها و بازی نکردن آنها در جای خود که باعث نشنی داخلی می شود.

مسائلی که باعث ورود مایع در داخل سیلندر می شود

۱- خرابی گسکت سر سیلندر و ورود آب کولینگ از بین ترک گسکت ها.

۲- ترک داشتن سیلندر یا سر سیلندر

۳- تشکیل کندانس به دلیل پایین بودن دمای سیلندر که بابه موقع باز کردن آب ورودی سیستم جاکت کولینگ و نسیب نامناسب آن غالباً بخصوص در فصول سرد به وجود می آید.

۴- ورود مایع به دلیل مسائل عملیاتی و خوب عمل کردن جدا کننده ها و تراپ ها.

۵- میعان گارهای بافی مانده در داخل کمپرسور در زمانی که کمپرسور در سرویس نبوده است.

۶- بسته بودن سیستم بخار گرم کننده Snubber های ورودی بخصوص در فصول سرد کمک به تشکیل مایعات گازی می کند.

۶ مناسب نبودن سیستم لوله کشی که باعث جمع شدن مایعات در قسمت های Low Point می شود.

۷- عملکرد مناسب تراپ ها ی زیر اسنابر ها یا کولرهای بین مرحله ای.

مسائلی که باعث شکسته شدن ولوها و فنرها می شود

۱- ورود گاز کثیف به داخل کمپرسور که باعث ایجاد ضربه گیر افتادن بین قطعات و سایش سطوح آب بندی و جام شدن فنرها می شود.

۲- ورود مایع در داخل سیلندر که باعث ضربه شدید به ولو پلیت ها و چسبندگی سطوح آب بندی و ولوها می شود.

۳- تخریب روغن بیش از حد داخل سیلندر که باعث چسبندگی سطوح آب بندی ولو و تشکیل مایع در داخل سیلندر می شود و کم بودن آن باعث گرم شدن گاز و خرابی زودرس آنها می شود.

۴- تشکیل کک در داخل سیلندر و ولوها به دلیل روغن کاری ناقص و بالا رفتن درجه حرارت گاز و با استفاده از روغن نامناسب.

۵- خط‌های ناشی از نصب ولو که باعث حرکت کردن ولو در محل نشیمنگه خود(به دلیل ازد بودن Jack Bolt آن) نامناسب بودن گسکت زیر ولو) و افزایش ارتعاشات می شود.

۶- زیاد بودن حرکت ولو پلیت (Valve Lift).

۷- تغییرات ناگهانی فشار داخل کمپرسور Resonans Pulsation که معمولاً ناشی از تغییر Load ناگهانی روی کمپرسور است یا به دلیل Shut Off شدن کمپرسور به دلیل بیش از حد کم شدن فشار ورودی است.

۸- معیوب بودن سیستم Unloader که باعث می شود تغییر Load بصورت ناگهانی انجام شود.

مسائلی که باعث کوبش (Knock) در سیلندر و بدنه کمپرسور می شود

- ۱- تنظیم نبودن کلرنس های های سر روته پیستون با سر روته سیلندر که باعث برخورد پیستون به سیلندر می شود.
- ۲- شل بودن مهره کراس هد روی Rod Piston که باعث آزاد شدن پیستون و برخورد آن با سیلندر می شود.
- ۳- شل بودن مهره سر پیستون و آزاد شدن پیستون روی Rod Piston که باز باعث برخورد آن با سیلندر می شود.
- ۴- آزاد بودن Liner در داخل سیلندر که باعث حرکت آن در سیلندر می شود.
- ۵- آسیب دیدن کراس هد که باعث حرکت اضافی آن شده و باعث تحریک دسته پیستون و پیستون می شود.
- ۶- ورود مایعات گازی داخل سیلندر که با حرکت پیستون به سمت جلو زانده می شود و به سر پانه سیلندر کوبیده می شود.
- ۷- تجمع رسوبات کربنی در داخل سیلندر.
- ۸- شل بودن ولوها و کاور ولوها و Jack Bolt آنها که باعث لرزش و کوبش ولو در محل نشیمن خود می شوند.
- ۹- آزاد بودن استافین باکس که باعث برخورد Rod Piston با آن می شود.
- ۱۰- آزاد بودن سر سیلندر به دلیل شل بودن پیچ های سر سیلندر.
- ۱۱- خراب بودن یا تاقانهای متحرک ، کراس هد یا پین کراس هد .
- ۱۲- زیاد بودن کلرنس های برنگ های ثابت و متحرک ، کراس هد و پین کراس هد .
- ۱۳- حرکت کردن رینگ های Piston Ring و Rider Ring در شیارهای روی پیستون به دلیل لایه زدن رینگ ها یا خرابی محل قرار گیری رینگ ها روی پیستون.
- ۱۴- خوب عمل نکردن ولوها به دلیل نامناسب بودن فنرها که باعث Fluttering می شود.
- ۱۵- جدا شدن وزنه های بالانس روی میل تنگ یا شل شدن پیچ های آنها .

مسائلی که باعث لرزش و ارتعاشات می شوند

- ۱- ساپورتینگ نامناسب سیستم های لوله کشی.
- ۲- شل شدن مهره پیستون و یا دسته پیستون .
- ۳- شل شدن پیچ و مهره های سیلندر و یا بدنه کمپرسور .
- ۴- شل شدن پیچ های فونداسیون یا نامناسب بودن فونداسیون.
- ۵- بالا بودن فشار خروجی کمپرسور.
- ۶- گرفتگی در مسیر های سیستم لوله های ورودی و خروجی.
- ۷- خرابی یا تاقانهای میل تنگ (ثابت و متحرک) یا زیاد بودن کلرنس آنها .
- ۸- زیاد بودن کلرنس کراس هد در محل قرار گیری آن.
- ۹- زیاد بودن کلرنس پین کراس هد .

۱۰- آزاد بودن Flywheel روی محور.

۱۱- Missalignment کمپرسور و سیستم محرک.

۱۲- معیوب بودن سیستم Unloader.

۱۳- روغنکاری ناقص سیلندر و افزایش اصطکاک.

مسائلی که باعث خط افتادن سطح داخلی Liner و پیستون

۱- ورود گاز کثیف به داخل کمپرسور به دلیل خوب عمل نکردن فیلترهای ورودی گاز.

۲- روغنکاری ناقص داخل سیلندر.

۳- وجود مبع در داخل سیلندر که باعث شسته شدن روغن تزریق شده به داخل سیلندر می شود.

۴- گرم شدن بیش از حد سیلندر.

۵- شکسته شدن ولو و افتادن قطعات آن داخل سیلندر.

۶- باز شدن مهره ولو و وارد شدن آن داخل سیلندر.

مسائلی که باعث کم شدن ظرفیت کمپرسور می شوند

۱- زیاد بودن افت فشار در سیستم لوله کشی.

۲- خوب عمل نکردن ولوها.

۳- معیوب بودن سیستم Unloader.

۴- پایین بودن دور توربین.

۵- پایین بودن فشار ورودی.

۶- گرم بودن گاز ورودی به کمپرسور.

۷- زیاد بودن کلرنس های سر و ته پیستون.

۸- نشستی بیش از حد Packing Ring.

۹- خرابی پیستون رینگ ها.

۱۰- کثیف بودن و یا مسدود بودن فیلتر ورودی گاز.

۱۱- گرفتگی مسیر ورودی گاز.

۱۲- جلا بودن فشار خروجی کمپرسور.

مسائلی که باعث نشستی بیش از حد پکینگ ها می شود

۱- سائیدگی زیاد Packing Ring ها.

۲- نامناسب بودن روغنی که روی سیل ها تزریق می شود و یا نامناسب بودن مقدار آن

۳- کثیف شدن رینگ های آب بندی و یا بوجود آمدن رسوبات کربنی روی آنها به دلیل بالا بودن درجه

حرارت

۴- نامناسب بودن روغن استفاده شده.

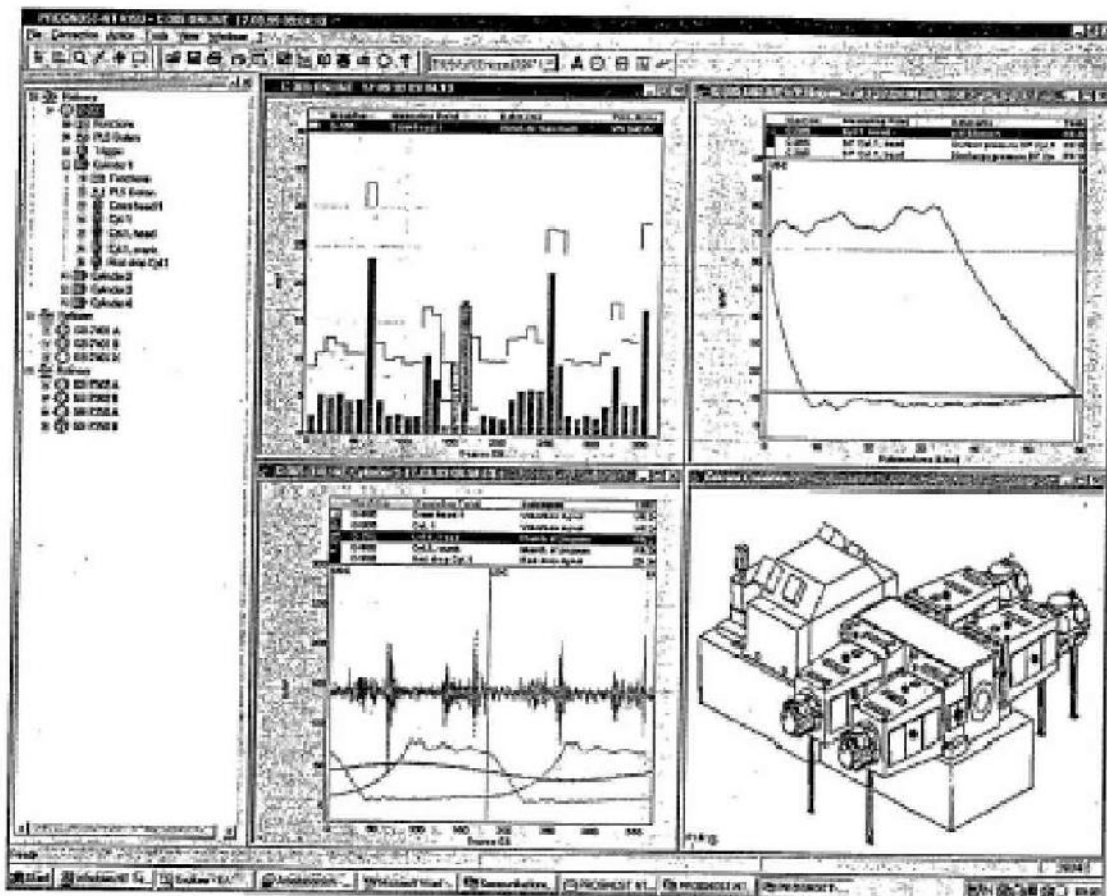
۵- بالا بودن بیش از حد فشار کمپرسور.

- ۶- مسدود بودن مسیر خروجی Vent پکینگ ها .
- ۷- نامناسب بودن فواصل تکه های Packing Ring ها .
- ۸- خراشیدگی و ناصاف بودن سطح Rod Piston .
- ۹- لغز شدن و کش آمدن Rod Piston در اثر تنش های کششی .
- ۱۰- زیاد بودن میزان Run Out مربوط به Rod Piston .
- ۱۱- ناصاف بودن سطوح Packing Ring ها و یا تاب برداشتن آنها (نوع فلزی) در حین کار .
- ۱۲- لقی زیاد Packing Ring ها در کاسه های آب بندی Cups .
- ۱۳- هم محور نبودن محفظه و استفین باکس با Rod Piston و تماس آن با بدنه .
- ۱۳- مسدود بودن مسیرهای Cooling .
- ۱۴- مسدود بودن مسیر تقویه محفظه Packing Ring ها.
- ۱۶- نصب غلط رینگ های آب بندی.

سیستم های Condition Monitoring کمپرسور های رفت و برگشتی

- ۱- سیستم اندازه گیری دمای ولوها
- ۲- سیستم اندازه گیری ارتعاش ولوها
- ۳- سیستم های ترسیم منحنی های فشار-حجم
- ۴- سیستم اندازه گیری نشئی ریگ های آب بندی
- ۵- سیستم اندازه گیری Run Out راد پستون
- ۶- سیستم اندازه گیری ارتعاشات پانچان ها

باعینیت به پیشرفت روزافزون علم و تکنولوژی و حساسیت کاری کمپرسور های رفت و برگشتی و برای حفاظت بیشتر اراین دستگاه های حیاتی و پیشگیری بیشتر از مخاطرات و کاهش هزینه های تعمیراتی و دلا بردن طول عمر این دستگاه ها نیاز به سیستم های پیشرفته ای است که بتواند بطور مداوم شرایط کاری کلیه قسمت ها و قطعات و نحوه عمل کرد آنها زیر نظر گرفته و در صورت بروز مشکل بتواند قبل از ایجاد خسارت های جدی که باعث وارد آوردن مشکلات زیادتر گردد هشدار به موقع بدهد یا در شرایط بحرانی باعث ازسرویس خارج شدن کمپرسور شود.



Prognost@-NT visualisation.

سیستم اندازه گیری دمای ولوها

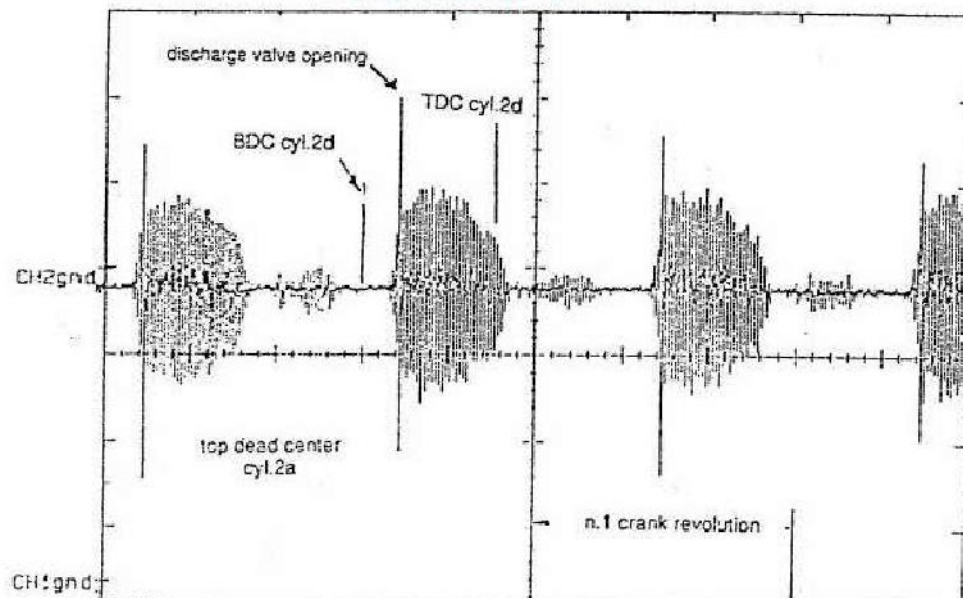
باعنایت به این که اکثر مسائل ومشکلاتی که روی کمپرسورهای رفت وبرگشتی بوجود می آید باعث گرم شدن کمپرسور و ولوها می شود(بخصوص ولو ورودی) بانصب ترموکوپل روی کلبه ولوها و اندازه گیری مداوم درجه حرارت آنها به راحتی می توان در همان مراحل اول به خرابی ومشکلی که برای کمپرسور بوجود آمده پی برده وولو معیوب را از بین ولوهای سالم شناسایی کرده ودر کمترین زمان ممکن نسبت به تعویض ورفع عیب آن اقدام نمود. که البته این کار می تواند کمک بسزائی برای پیدا کردن علل خرابی قطعات بخصوص ولوها بنماید زیرا ممکن است در کمپرسور مشکلی بوجود آمده باشد که فقط باعث خراب شدن ولوهای یک طرف کمپرسور شود(بافت باعث خرابی ولوهای ورودی یا فقط ولوهای خروجی) که در صورت تکرار باید اقدام به رفع عیب اسلسی نمود.

سیستم اندازه گیری ارتعاشات ولوها

که بانصب پراب های اندازه گیر لرزش روی کلبه ولوهای ورودی وخروجی ارتعاشات ولوها اندازه گیری وازروی منحنی های ارتعاشی که توسط سیستم مونیوتورینگ رسم می گردد پی به شناسائی ولو خراب(بخصوص ولوهای خروجی) از بین ولوهای سالم برده ودر کمترین زمان ممکن نسبت به تعمیر ورفع آن اقدام نمود. لازم به توضیح است به دلیل این که ولوهای خروجی در معرض گازهای گرم خروجی قرار دارند باندازه گیری دمای آن نمی توان به مسائل ومشکلات آن پی برد علاوه اینکه بسیاری از مشکلات که بعضا مربوط به خود ولو با کمپرسور است باعث گرم شدن ولو(وعدم آب بندی) نمی شوند بلکه باعث ایجاد ضربات اضافی می گردند که باعث کاهش طول عمر ولو می شوند.

لازم به توضیح است که دستگاه های لرزه نگاری Portable ای نیز موجود است که اندازه گیری لرزش ولو را بصورت Off Line می تواند انجام دهد که وسائل بسیار مناسب و ارزان قیمتی برای این کار هستند.

وضعیت ارتعاشی کمپرسور ولوها



سیستم های ترسیم منحنی های فشار حجم P.V Diagram

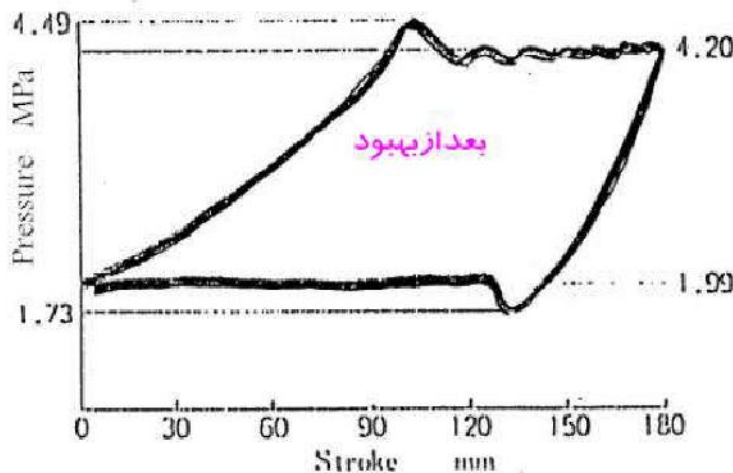
همانطور که قبلا هم توضیح داده شده است کمپرسور های رفت و برگشتی روی منحنی های فشار حجم کار می کنند که در صورت بروز هرگونه مشکل برای کمپرسور این منحنی ها تغییر می کند. که با کمی دقت روی این منحنی هلی توان به راحتی به بسیاری از مسائل و مشکلات اعم از نحوه عمل کرد ولوها (نحوه وزمان باز و بسته شدن که تاخیر در باز و بسته شدن آنها باعث ورود فلوی کمتر به داخل سیلندر و تاخیر در بسته شدن ولوهای خروجی باعث برگشت گاز فشرده شده به داخل سیلندر) میزان فلو و قدرت مصرفی و تعیین راندمان حجمی وضعیت فشار های ورودی و خروجی و می توان پی برد.

در شکل های زیر چند نمونه از این منحنی ها نشان داده شده است.

شکل زیر تاخیر در موقعیت باز شدن ولو ورودی را نشان می دهد که باعث کم شدن سطح زیر منحنی و نهایتا کم شدن فلوی کمپرسور می شود:

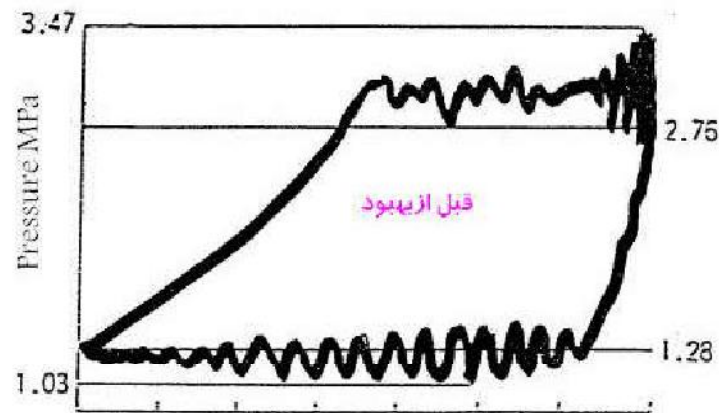


منحنی زیر وضعیت کمپرسور پس از رفع اشکال از ولوهای ورودی و تعویض فنر ها با فنر های ضعیف تر را نشان می دهد.



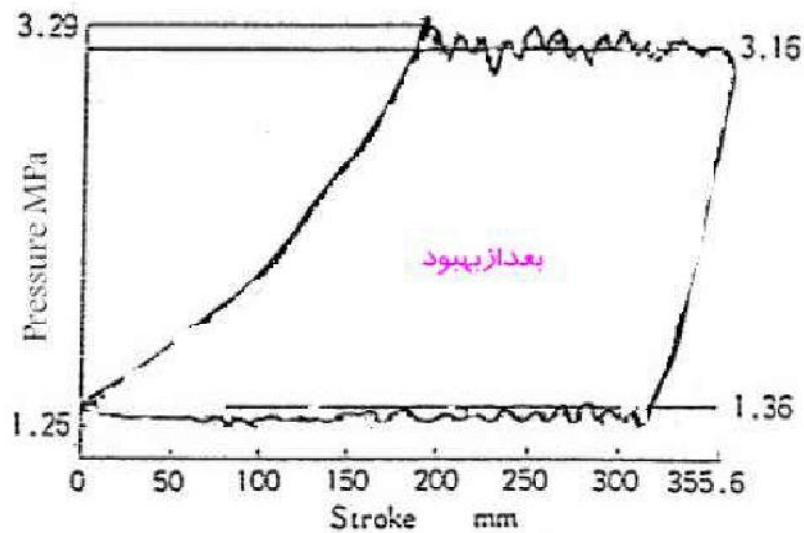
دیاگرام نشان می دهد که ولوها تاخیر باز شده است

منحنی های زیر وضعیت کمپرسور را در شرایط Fluttering نشان می دهد که همینطور که ملاحظه می شود ولوهای خروجی در حین تخلیه گلا از کمپرسور چندین بار بازوبسته می شوند که باعث افزایش لرزش و ارتعاشات قطعات ولو شده و در وضعیت عملکرد ولو و کمپرسور تاثیر می گذارد:



ولو در حین کار بازوبسته می شود Fluttering

دیاگرام زیر وضعیت کمپرسور پس از بهبود و تغییرات روی فنرهای ولوهای خروجی و استفاده از فنرهای ضعیف تر روی آنها را نشان می دهد:

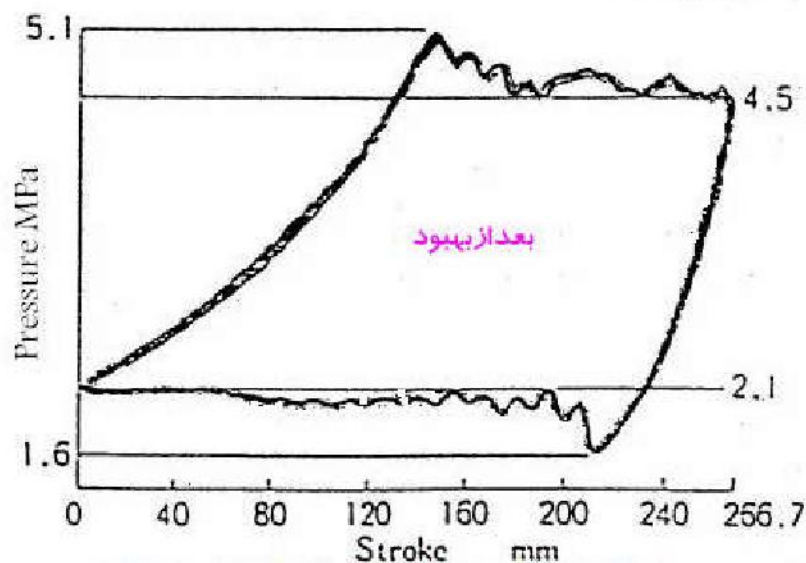


دیاگرام Fluttering را نشان می دهد

منحنی زیر وضعیت کمپرسور را با تاخیر در باز شدن ولوهای ورودی نشان می دهد.



منحنی زیر وضعیت کمپرسور را پس از بهبود شرایط ولوهای ورودی و تغییر دادن فنرهای ولو استفاده از فنرهای ضعیف تر را نشان می دهد:

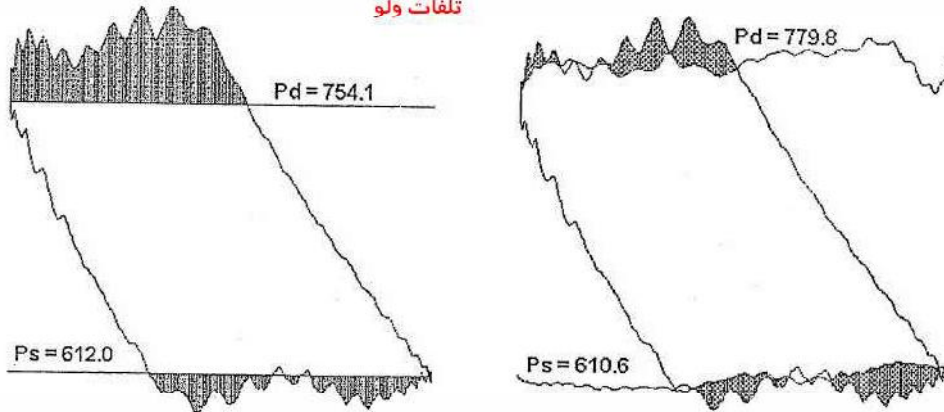


دیاگرام تاخیر در بسته شدن ولو نشان می دهد

سطوح هلنسور خورده منحنی های شکل زیر مبین تلفات مکانیکی اعم از لغت فشار زیاد ولو (نامناسب بودن ولو برای شرایط عملیاتی) نامناسب بودن فنرها (قوی بودن بیش از حد نیروی فنری که ناشی از طراحی نامناسب آن است) یا نبودن فشار خروجی کمپرسور یا کم بودن بیش از حد فشار ورودی بالا بودن سرعت گاز در ورود به کمپرسور به علت طراحی نامناسب قطر لوله های ورودی و خروجی است که هر چه این سطوح بیشتر

باشد تلفات مکانیکی کمپرسور را شامل می شود که علاوه بر گرم کردن کمپرسور باعث آمپرکشیدن بیشتر الکتروموتور یا توربین بخار هم می شود.

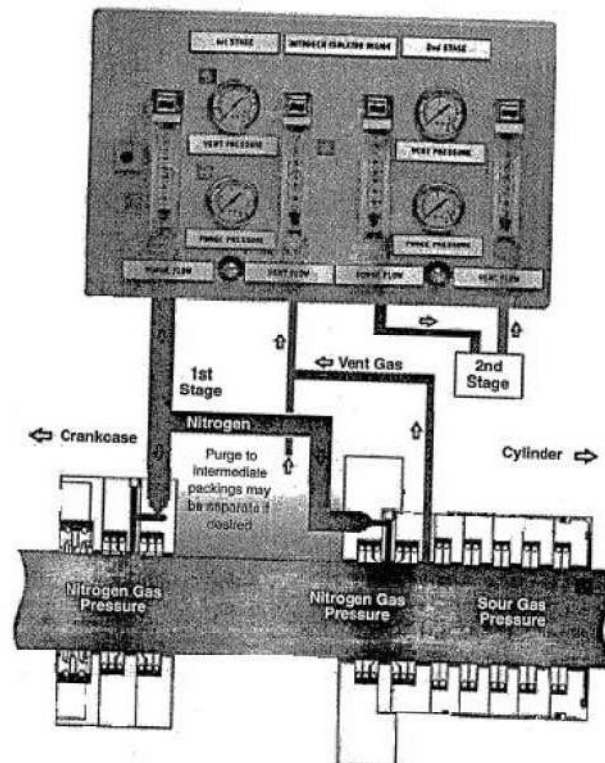
تلفات ولو



میزان نشتی پکینگ ها

که بانصب فلو متر های با دقت بالا روی مسیر های Vent هر سیلندر میزان نشتی ها اندازه گیری و نشان داده می شود که در صورتی که میزان گاز نشت شده از حد مجاز تعریف شده برای سیستم بیشتر شود باعث تحریک سیستم آلام شده و با عنایت به چگونگی افزایش نشتی ها می توان حتی به علل خرابی ها نیز پی برد همچنین برای جلوگیری از نشت گاز های خطرناک به محیط اطراف کمپرسور از گاززات طبق شکل زیر استفاده می شود.

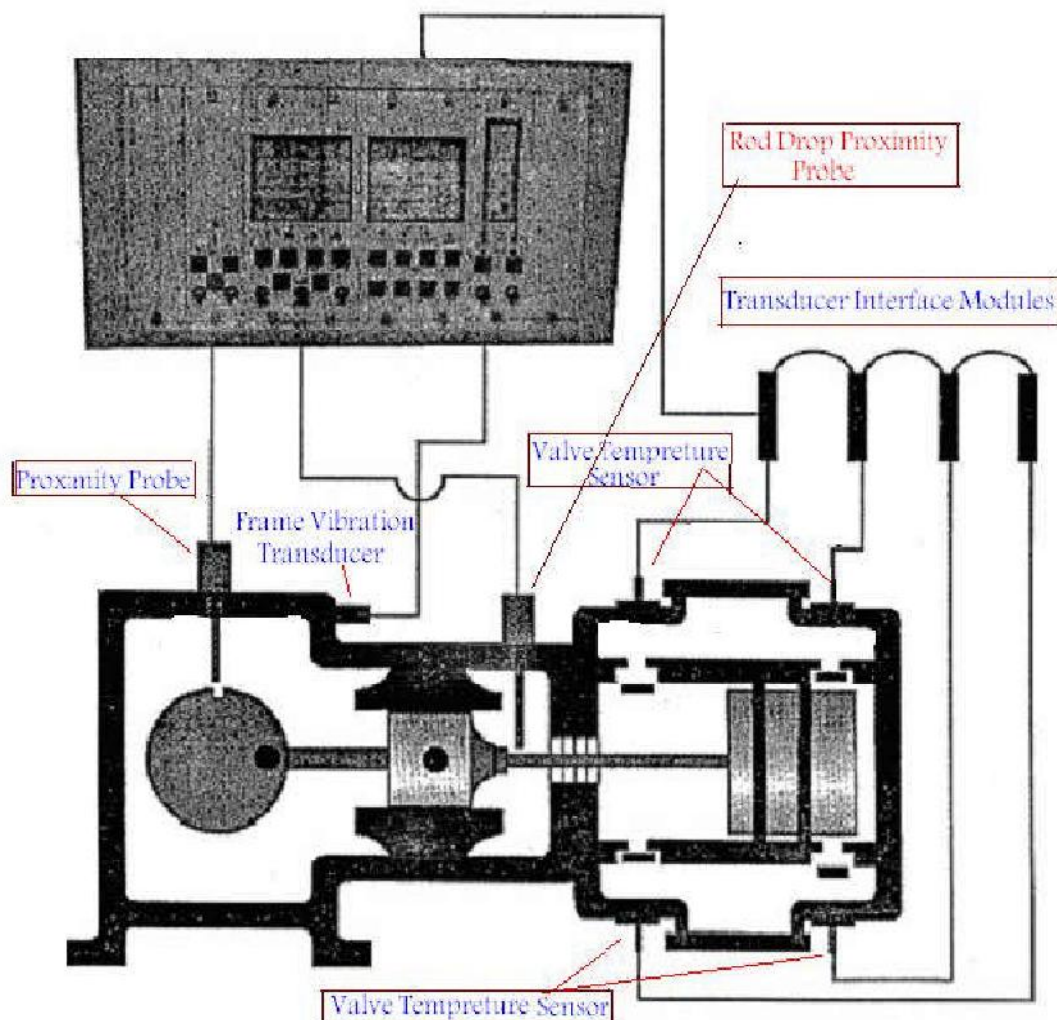
شکل زیر شمائی از این سیستم را نشان می دهد:



سیستم اندازه گیری میزان Run Out دسته پیستون

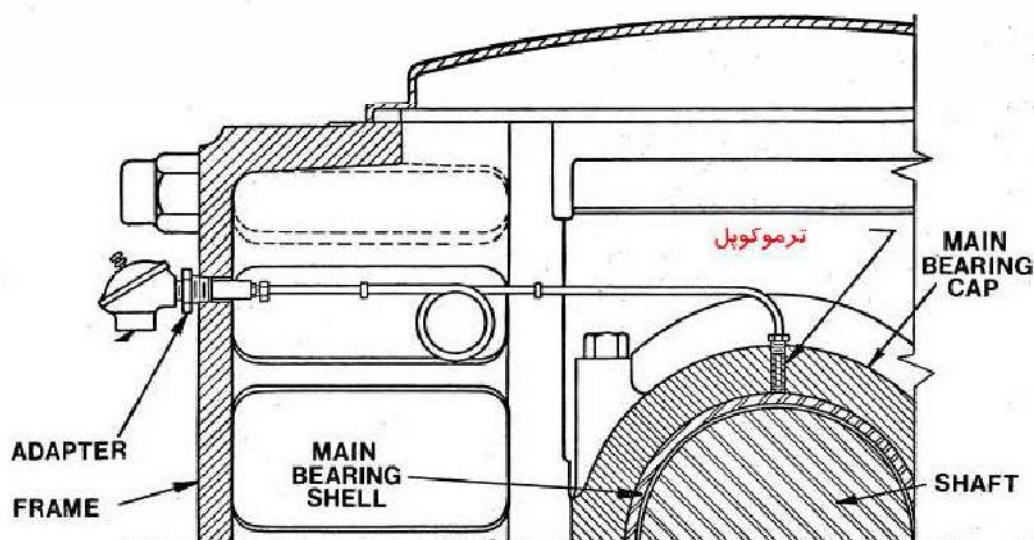
با عنایت به اهمیت Run Out (حرکت خطی دسته پیستون) که قبلاً راجع به آن مفصلاً بحث گردیده و مسائل و مشکلاتی که برای سیستم آب بندی و..... میتواند به دنبال داشته باشد باید در حین کار مطمئن باشیم که میزان آن در حد مجاز بوده و در صورتی که به هر علت (مثلاً خرابی پیستون رینگ ها، زیاد شدن کلرنس کراس هِد یا خراب شدن آن، خمیده شدن راد پیستون، کشیدگی یا لغز شدن راد پیستون، بوجود آمدن یا افزایش تنش های روی بدنه کمپرسور و سیلندر و.....) از میزان تعیین شده تجاوز نماید باعث تحریک سیستم آلارم و با ارساویس خارج نمودن کمپرسور می نماید که این مقدار بطور مرتب توسط دو عدد پراب مخصوص که در جهت افقی و قائم نصب شده (در محلی از راد پیستون که سیل ها نصب شده است) جابجائی های افقی و عمودی راد پیستون را اندازه گیری و روی سیستم مونیتورینگ منتقل می کند. آلارم به توضیح است که Run Out در حالت سرد اندازه گیری و تنظیم می گردد و در حالت کاری سیستم (گرم) در سیستم های قدیمی هیچ کنترلی روی آن نیست.

در شکل زیر شمایی از این سیستم نشان داده شده است.



سیستم اندازه گیری دمای یاتاقان های میل لنگ

توسط پر اب های نصب شده روی کلیه یاتاقان های میل لنگ میزان افزایش درجه حرارت کلیه یاتاقان ها اندازه گیری و نشان داده می شود و در صورتی که به هر دلیل لعم از روغن کاری ناقص یا نامناسب یا ایجاد سایش و..... دما افزایش پیدا کند باعث تحریک سیستم های حفاظتی کمپرسور می شود.

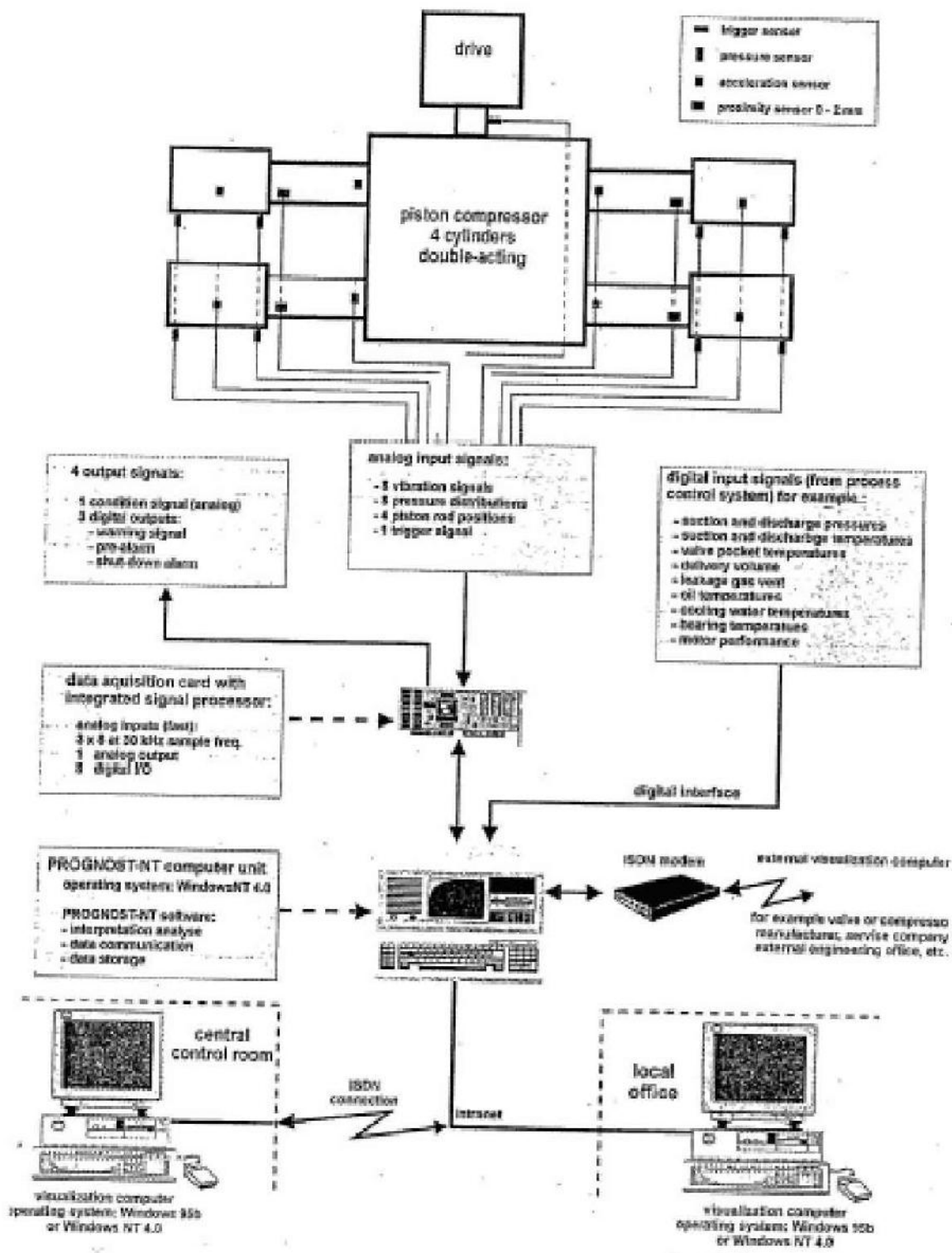


سیستم اندازه گیری لرزش یاتاقان های میل لنگ

تمامی یاتاقان ها و کراس هدها و بدنه کمپرسور مجهز به سیستم اندازه گیری لرزش می شوند و در صورتی که به هر دلیل لغی یاتاقان ها افزایش پیدا کند این حرکت های ارتعاشی روی سیستم موبینوردینگ منتقل و اندازه گیری و در صورت افزایش بیش از حد مجاز باعث تحریک سیستم های حفاظتی می شود.

لازم به توضیح است که کلیه سیستم های فوق در داخل پانلی کنار کمپرسور یا در اطاق کنترل منتقل و هر کدام از این سیستم ها بطور On Line پارامتر های مربوطه را اندازه گیری می کنند و پس از مقایسه با مقادیر مجاز در صورت لزوم هشدار ها و اقدامات مربوطه را انجام می دهد.

لازم به توضیح است که برای نصب بعضی از این سیستم نیاز به تغییرات و Modificationهایی است که باعث محدودیت نصب آنها روی کمپرسور های قدیمی می شود بطور مثال نیاز به زدن Tapping های در دو طرف سیلندر جهت گرفتن اشعاع از فشار خروجی هر مرحله است که نیاز به بررسی های همه جانبه دارد همچنین رسم منحنی های فشار-حجم برای کمپرسور هایی دقت لازم را دارد که در هر طرف سیلندر یک ولو ورودی و یک ولو خروجی نصب شده باشد و همچنین نصب ترموکوپل روی ولوهای قدیمی نیاز به تغییرات اساسی دارد.



Conditioning monitoring system for compressors.

سیستم های حفاظتی کمپرسور های رفت و برگشتی

برای کاهش خسرات و ریسک هایی که برای کمپرسور واحد های عملیاتی و پرسنل تعمیراتی یا عمیبتی ممکن است بوجود آید سیستم های حفاظتی ای روی آنها نصب می گردد که در شرایط بحرانی اعلام خطر یا از سرویس خارج کردن کمپرسور را از طریق تریپ دادن توربین بخار یا قطع برق الکتروموتور را انجام می دهد که ذیلا به آنها اشاره می شود:

- ۱-بالا بودن درجه حرارت گاز خروجی از کمپرسور
 - ۲-افزایش درجه حرارت آب خروجی سیستم Jacket Cooling قسمت سیلندرهای مراحل مختلف
 - ۳-افزایش درجه حرارت آب خروجی از کولر های بین مرحله ای
 - ۴-کاهش پیدا کردن فشار ورودی گاز
 - ۵-پایین رفتن سطح روغن Crank Case
 - ۶-پایین رفتن سطح روغن داخل Manzel Lubricator
 - ۷-پایین بودن فشار روغن سیستم Lube Oil
 - ۸ بالا رفتن درجه حرارت روغن
 - ۹-بالا رفتن درجه حرارت آب خروجی کولر روغن
 - ۱۰-بالا رفتن اختلاف فشار فیلتر روغن
 - ۱۱-بالا رفتن ارتعاشات بدنه کمپرسور
 - ۱۲-بالا رفتن فشار گاز مراحل مختلف کمپرسور که باعث عمل کردن Safety Valve ولوها می شود
 - ۱۳-بالا رفتن لرزش بدنه کمپرسور
 - ۱۴-بالا رفتن سطح مایعات در اساسجرهای ورودی مراحل مختلف
 - ۱۵-بالا رفتن دمای یاتاقان ها
 - ۱۶-سیستم های حفاظتی قسمت محرک
- لازم به توضیح است که بسته به نوع طراحی کمپرسور سیستم های فوق باعث عمل کردن Alarm یا تحریک سیستم Shut Down کمپرسور می شود.

لولوهای کمپرسورها Compressor Valves

لولوهای ورودی و خروجی در کمپرسورها ی رفت و برگشتی از قبیل پیستونی و دیافراگمی بکار برده می شوند که انواع و ساختمان آنها بر اساس طراحی آنها در رابطه با مشخصات سیلندر ، حالت کارکرد ، نوع گازی که باید کمپرس شود ، فشار کارکرد ، نوع سیستم روغنکاری و ... تغییر پذیر خواهد بود . اصولاً مشخصات و شماره قطعات لولوها روی صفحه مشخصات سیلندر Name Plate فید می گردد و در لیست قطعات بصورت مشروح و مصور مشخص می گردد .

موارد یاد شده زیر کلی است و شامل حال تمام انواع لولوها می شود . برای مطالعه انواع کلی لولوها باید به جزئیات هر کدام جداگانه رسیدگی نمود که در آخر جزوه اشاراتی شده است .

لولوها در کمپرسورها دقیقاً نقش شیرهای یک طرفه را بازی می کنند . لولوهای ورودی اجازه می دهد تا گاز وارد سیلندر شود (هنگامی که عمل مکش انجام می شود) و هنگامی که عمل تراکم و تخلیه صورت می گیرد لولوهای ورودی کاملاً بسته می شوند تا از جریان گاز فشرده به داخل لوله ورودی کمپرسور جلوگیری نمایند .

لولوهای خروجی در هنگام تراکم و مکش بسته می شوند ولی هنگامی که عمل تخلیه آغاز می گردد یعنی درست زمانی که فشار درونی سیلندر از فشار سیستم (لوله خروجی) بیشتر می شود باز می شوند . بدیهی است در صورتی که لولوها نشستی داشته باشند از زاندمان کمپرسور کاسته خواهد شد .

توصیه های کلی برای استفاده لولوها

۱- برای به دست آوردن بالاترین راندمان در سیلندرها باید لولوها (ورودی و خروجی) کاملاً با دقت و تمیز و محکم بسته شده باشند .

۲- لولوها باید هر چند وقت یک بار از نظر نشستی آزمایش و در صورت کثیف بودن تمیز کاری گردد .

۳- تجربه و کار مداوم فاصله زمانی بین بازرسی لولوها و تعمیرات آنها را نشان خواهد داد ولی در مراحل اولیه راه اندازی کمپرسورها باید ماهی یک بار لولوها بازرسی شوند .

۴- برای جلوگیری از جمع شدن ذرات کثیف در کمپرسورها ، باید از صافی مناسب در قسمت ورودی استفاده نمود که با تجربه می توان به زمان واقعی تعویض و یا تمیز نمودن آنها پی برد .

۵- روغنکاری سیلندرها باید مناسب و بر اساس قطر سیلندر و نوع لولو تنظیم گردد بصورتی که روغن اضافی و یا کم وارد سیلندر نگردد . برای اطلاعات بیشتر به بخش روغنکاری مراجعه شود . نوع روغن باید بر اساس تجربه و توصیه های کارخانه سازنده انتخاب گردد .

۶- لولوها باید به موقع بازرسی شوند تا باعث افزایش درجه حرارت سیلندر نشوند (در اثر نشستی) سیستم خنک کننده سیلندرها باید بطور مداوم بررسی و چک شود .

۷- یکی از عواملی که باعث گرم شدن سیلندرها می شود جمع شدن رسوبات و تشکیل مایع در جدار پوسته سیلندر بوده که باید به موقع بازرسی و در صورت لزوم تمیز شود .

۸- وجود رطوبت یا مایع در گاز می تواند روغن مخصوص روغنکاری داخل سیلندر را با رقیق و با اینکه با خود برده و بشوید و باعث سائیدگی و اصطکاک بین سیلندر و پیستون گردد و در نتیجه افزایش درجه حرارت سیلندر و ولو ها شود . مایعات لجنی می توانند بطور ناگهانی باعث از کلا انداختن ولو ها یا سایش پیستون گردند در این موارد بیشتر ولو ها خراب می شود و به طور کلی راندمان یا بازدهی کمپرسور کاهش می یابد.

تعمیر و نگهداری کمپرسور ولو ها Maintenance Of Compressor Valves

۱- قبل از باز نمودن درپوش اصلی ولو ها لازم است لغزات تعمیراتی توجه داشته باشند که کمپرسور کاملاً از گاز تخلیه گردیده و Blank شده باشد و به وسیله شیرهای تخلیه از خالی بودن کمپرسور مطمئن گردند .

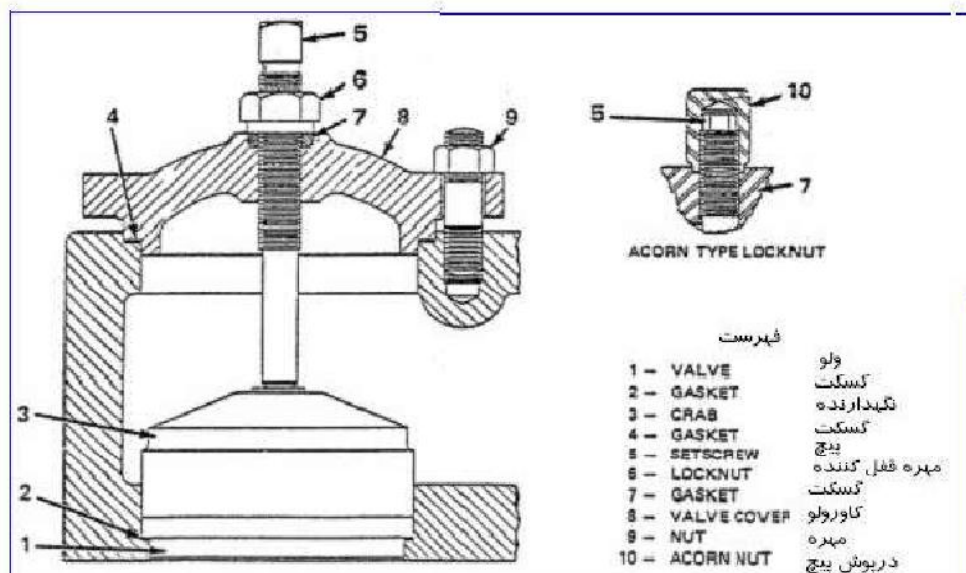
۲- وقتی ولو ها باز می شوند دقت داشته باشید که ولو های ورودی و خروجی با دقت در جای خود بسته شوند و جابه جا نشوند . بستن ولو ورودی بجای خروجی و بالعکس ممکن است موجب بروز فاجعه در سیستم شود ، اصولاً ولو های خروجی دارای اتصالات نگهدارنده هستند و از طرفی نشیمن گاه ولو های خروجی (قطر دهانه) کمی کوچکتر از ولو های ورودی است و تعمیر کاران با تجربه بخوبی متوجه مسئله خواهند شد . ولی بهتر است هنگام باز نمودن ولوها آنها را ملوک نمائیم که هنگام بستن دچار اشتباه نشویم .

مراحل باز کردن ولوهای که درپوش آنها مجهز به جک بولت می باشد

۱- شل نمودن یا باز کردن مهره و پیچ مرکزی شماره ۶ Set Screw Lock Nut پس از باز نمودن مهره درپوش از روی پیچ Acron Nut (۱۰) سپس شروع به باز نمودن پیچ جک بولت (۵) می نمائیم بطوری که دو دور کامل باز شود .

۲- باز نمودن و شل کردن مهره های (۹) مربوط به درپوش ولو (۸) که آن را نگهداری می کند باید توجه داشته باشید که مهره ها را کاملاً باز نمائید.

۳- از یک اهرم مناسب برای بلند نمودن درپوش (۸) استفاده شود و قبل از آن بررسی نمائیم داخل کمپرسور گاز وجود دارد یا خیر ، وقتی مطمئن شدید که کاملاً گازها تخلیه شده مهره های درپوش و درپوش را کاملاً باز نمائید.



نکته: بعضی از ولو های بزرگ مجهز به سوراخ های دنده شده ای جهت بیرون کشیدن آنها از داخل سیلندر هستند و در بعضی موارد برای باز کردن ولو هائی که در نیمه پائین سیلندر هستند ، ابتدا ولو های بالائی مقابل آنها (درست ۱۸۰ درجه) را بیرون آورده و پیستون را از جلو آن به عقب حرکت داده و از سوراخ با دهانه ولو بالائی بر پائینی می توان مسلط شد و از بالای پیچ را به یک میله بند جوش داده و در سوراخ خنده دار که در سطح ولو است اتصال داده و به راحتی پیچ های درپوش را باز کرده و به آهستگی ولو را بیرون کشید .

۴- گسکت شماره (۴) را (گسکت کاور) بیرون می آوریم البته در صورتی که سالم باشد دوباره می توانیم از آن استفاده نمائیم .

۵- نگهدارنده ولو را Crabi بیرون کشیده (قطعه شماره ۳) و گسکت (۲) را بیرون می آوریم توجه داشته باشید که این گسکت را دوباره استفاده نشود و حتی المقدور تعویض گردد .

اصولا دو نیمه ولو ها (نیمه بالائی و پائینی) به وسیله پیچ Machine Screw به یکدیگر اتصال دارند که با باز نمودن آنها دو نیمه ولو کاملا از هم جد می شوند .

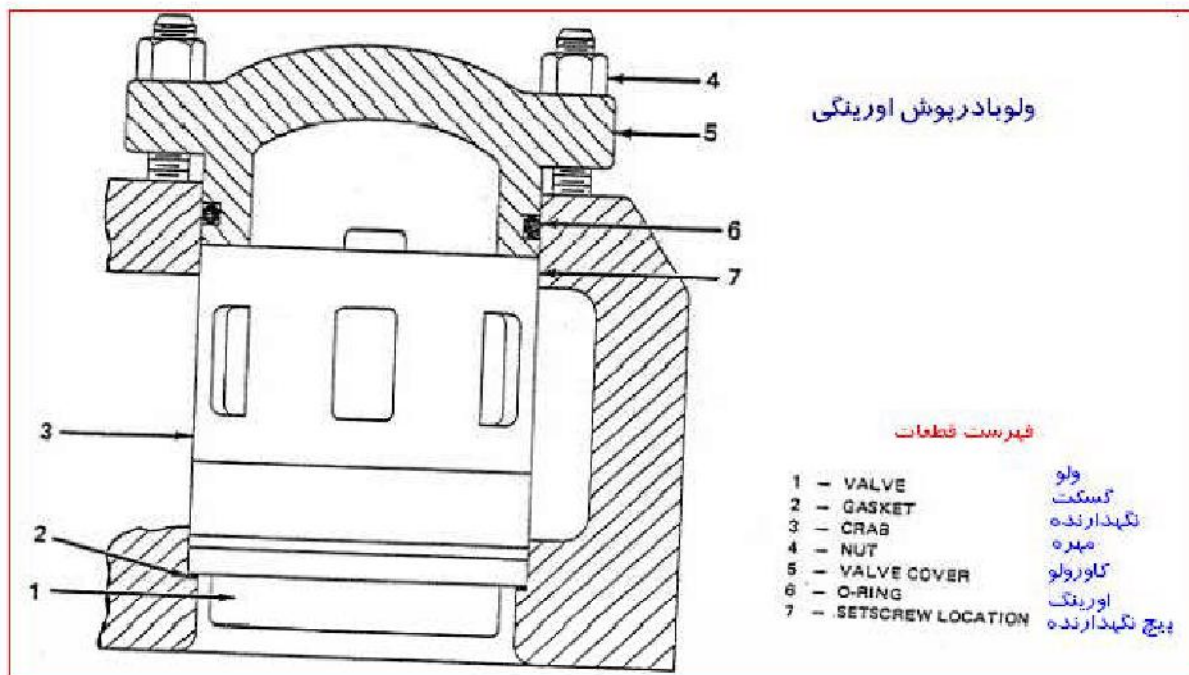
باز نمودن ولو های با کاور و گسکت لاستیکی و اورینگ O-Ring Type Valve Cover

۱- باز نمودن (فقط دودور) پیچهای درپوش (شماره ۴) و حصول اطمینان از این که در سیلندر گازی وجود نداشته باشد .

۲- باز نمودن کلبه پیچ ها و برداشتن درپوش (شماره ۵) در صورتی که درپوش محکم باشد و باز نشود از جک بولت استفاده می شود .

۳- بستن مجدد مهره های درپوش روی پیچ ها (۴) و بیرون آوردن اورینگ شماره ۶ توجه داشته باشد که ممکن است مقداری گاز زیر اورینگ حبس شده باشد .

۴- برای بیرون آوردن ولو ، معمولا سوراخ دنده شده ای روی آن جهت بستن میله دنده شده برای بیرون کشیدن آن قرار دارد که بعد از باز کردن ولو بالائی (درست ۱۸۰ درجه مقابل آن سوپاپ خروجی یا پائینی) که روی آن- نیز سوراخ ذکر شده برای پیچاندن یک میله دنده ای شده از محل ولو بالائی و پیچاندن روی ولو پائینی و حرکت دادن آن تعبیه شده است . باید توجه داشت که در این حالت نیز پیستون از مقابل سوراخهای ولو ها به عقب رانده شده باشد . بعد از بیرون آوردن ولو گسکت شماره ۲ را که بین دنده سیلندر و نشیمن گاه ولو قرار گرفته خارج می نمائیم که از استفاده مجدد آن باید خود داری نمائیم . برای بستن مجدد ولو حتما باید از گسکت نو استفاده شود . سپس پیچهای اتصال دهنده دو نیمه ولو را باز کرده تا کاملا دو نیمه از هم جدا شوند .



سرویس نمودن ولوها Servicing The Valves

روشن زدن کلی بوده و برای تمام ولو ها قابل استفاده است. ولی برای تعمیرات ولوهای مخصوص بصورت جداگانه بررسی خواهد شد .

باز نمودن ولو (جدا کردن قطعات متعلقه از یکدیگر) روی یک سطح تخت و تمیز در هنگام حمل و جابجائی قطعات توجه داشته باشد نشیمن گاه های ولو ها Sealing Surfaces ضربه نینند و یا روی آنها خش نبفتد و خراب نشود تا از نشیمن جلوگیری شود .

هنگام بستن قطعات ولو باید دقت نمود که قطعات کاملاً تمیز و خشک باشند برای تمیز نمودن قطعات باید آنها را با برس های خیلی نرم شستشو داد و در صورت لزوم برای پاک نمودن مواد رسوبی آنها را در یک حلال مناسب قرار داده سپس با پارچه های تمیز و خشک قطعات را پاک نمایم .

هنگام جمع کردن و بستن قطعات سعی شود از قطعات اصلی و استاندارد استفاده شود . بطور کلی شماره قطعات بررسی شود که اشتباه نصب نشوند و از طرفی قطعات ولو های ورودی و خروجی با هم جلیه جا بسته نشوند .

هنگام بیرون آوردن و جا زدن ولو ها کاملاً خونسرد باشید و با حالت پریشان و آشفتگی کار نکنید بدون تماس با متخصصین و کارشناسان امر جهت ماشین کردن یا سنگ زدن ولو ها اقدام نکنید هنگامی که ولو ها را برای تمیز کردن و بازدید باز می کنید ، در صورتی که کمی سائیدگی یا اشکال دیدید و قابل اعماض هست سعی نمائید قطعات را در همان وضعیت قبلی ببندید .

سعی کنید هر وقت ولو ها را باز می کنید حتی المقدور گسکت های بین نشیمن گاه ولو و بدنه سیلندر را تعویض نمائید Valve Seat Gasket

در تغییرات ضروری که روی ولو ها داده می شود باید دقت نمود از حد پیشنهادهای کارخانه سازنده تجاوز نشود.

هنگامی که قطعات ولو را جمع آوری نمودید و بستید به وسیله یک میله نازک با لبه صاف و نرم چند مرتبه روی رینگ ها Valve Plates فشار آورده و رها سازید تا از کارکرد درست آنها مطلع شوید.

ولو ها را که محیط بیرون نگهداری می شوند کاملا بررسی نموده و ذقت نمائید تا به ذرات ریز یا گرد خاک و بطور کلی ذرات خارجی آغشته نشوند و دریک محیط تمیز نگهداری شوند.

تجربه نشدن داده است افرادی که مرتب روی ولو کار می کنند بهتر می توانند از آنها رفع شکال نمایند و کاملاً به جزئیات امر وارد و مطلع ند که این امر مانع از دوباره کاری می شود پس بهتر است افراد ثابتی روی تعمیر ولو ها کار کنند (بخصوص لب کننده ولو).

توجه:

اشکالات متعدد و خرابی و سائیدگی پی در پی ولوها نشان اشکال اساسی در خود ولو هابادر کمپرسور است که باید بلافاصله پیگیری و بررسی و رفع عیب شود (جدول آخر در بین موارد می تواند شما را کمک نماید). همچنین پیشنهاد می گردد برای هر نوع از ولوها یک سری ولو آماده وجود داشته باشد تا هر گاه در حین کار خراب شدند، کاملاً تعویض و سپس در فرصت مناسب تعمیر گردند تا لطمه ای به خط تولید وارد نشود.

طریقه نصب ولوهای مجهز به درپوش و جک بولت

۱- قبل از این که ولو را نصب کنید باید محل های ذکر شده زیر را بررسی نمائید.

الف - نشیمن گاه ولو در داخل سیلندر

ب- نشیمن گاه درپوش ولو روی بدنه سیلندر

ج- نشیمن گاه بدنه ولو Sealing Surfaces

که این سطوح باید کاملاً صاف و هموار و بدون برجستگی یا زبری و یا کیفی باشند.

توجه داشته باشید در صورتی که بین بدنه و ولو صاف و خش دار بود می توانید بعد از برداشتن واشر شماره (۲) در محل نشیمن گاه کمی خمیر سمبده Lapping Compound قرار داده و سپس ولو را کامل روی آن قرار داده و با چرخاندن آن عملیات Lapping را ادامه می دهیم، بعد از این کار گسکت ولو را در آورده و تمیز می نمائیم تا کاملاً ذرات خمیر سماده محو گردد.

۲- نصب ولو کامل در محل خود

نکته: قبل از بستن ولو دقت نمائید گسکت شماره ۲ باید حتی الامکان تعویض شود و گسکت نو در محل خود قرار گیرد. سعی شود ولوها در محل های قبلی خودشان قرار گیرند و جابه جا نشوند.

نکته مهم: اشتباه قرار دادن ولو های خروجی و ورودی در سیلندر می تواند موجب خطرات جانی و مالی جبران ناپذیری شود.

۳- ولو های خروجی که در نیمه پایینی سیلندر قرار می گیرند به گیره های فلزی مجهز هستند که ولو را در بدنه درگیر نموده و نگه می دارند تا درپوش سوپاپ بسته شود و ولو کاملاً در محل نشیمن گاه خود بنشیند.