

۷- استفاده از سطوح سخت مثل تنگستن کارباید روی تنگستن کارباید.

۸- استفاده از مکانیکال سیل های نوع دوبله.

### تعمیرات مکانیکال سیل ها

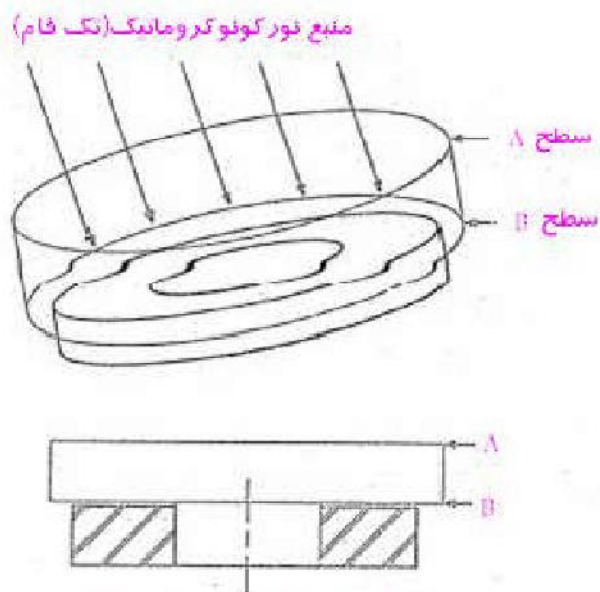
مکانیکال سیل ها جز قطعات اصلی گرن قیمت پمپ ها هستند و در بیشتر اوقات که نشستی کم باشد و خط های عمیق روی سطوح سخت نیفتاده باشد حتی در چندین نوبت قابل تعمیرند و خیلی به ندرت نیاز به تعویض کلی قطعات است ولی در هر نوبت که مکانیکال سیل باز می شود باید کلیه قطعات مورد بازدید و بررسی دقیق قرار گیرند.

علت اصلی نشستی در بیشتر مکانیکال سیل ها علاوه بر خرابی آب بند هی ثنوبه ناصاف بودن و نامناسب بودن سطوح آب بندی بخصوص سایش سطوح سخت است که به دلایل متعددی نظیر نفوذ ذرات جامد خشک چرخیدن، برخورد شدید سطوح روی یکدیگر و..... اتفاق می افتد.

سطوح آب بندی باید کاملاً تخت، صاف و صیقلی باشند و در صورتی که کوچکترین ناصافی وجود داشته باشد باعث نشستی می شود که در حین حمل و نقل و نگهداری باید مراقبت کافی به عمل آید زیرا حتی ضربات و تکان های ملایم نیز باعث تغییر شکل آنها می شود که قبل از نصب (حتی مکانیکال سیل های نو) باید حتماً چک شوند و پس از اطمینان از سالم بودن آن بسته شوند تا باعث دوباره کاری و صرف وقت و هزینه های اضافی نشود.

باتوجه به دقت زیاد صافی سطح مکانیکال سیل ها برای اندازه گیری آنها از دستگاه های مخصوص نوری استفاده می شود که ناصافی ها را با دقت بسیار بالا بر اساس طول موج گازها (گاز هلیوم که طول موج آن 0.000023 اینچ است) اندازه گیری می کند. روش کار به این صورت است که فطنه ای که قرار است صافی سطح آن اندازه گیری شود روی یک سطح کدر (که خاصیت بازتابش نور نداشته باشد) قرار می گیرد و پرتوهای نور گاز هلیوم (که منبع آن یک لامپی است که با گاز هلیوم شارژ شده است) روی آن تابانده می شود. پرتوهای نور پس از گذشتن از شیشه مخصوص به سطح مورد نظر برخورد نموده و منعکس می شود و پس از عبور از شیشه در محیط اطراف آنبساط پیدا می کند و روی سطح مورد آزمایش منحنی ها و خطوطی مشاهده می شود که در اثر پدیده شکست نور ناشی از تغییر محیط (محیط داخل شیشه، هوای بالای شیشه و هوای بین سطح مورد آزمایش و شیشه کوارتز) بوجود آمده که بسته به طول موج گازی که تابیده شده است و هم فاز بودن یا غیر هم فاز بودن امواج نور وسطوح آب بندی (که با منحنی های سینوسی تقریب زده می شوند) ناصافی ها بر اساس یک دو سه و یا چند برابر نصف طول موج گاز هلیوم که به آن یک Helium Band Light گفته می شود بدست می آید که اگر میزان ناصافی بدست آمده از سه یا چهار باند لایت بیشتر شود باعث نشستی می شود. تفسیر منحنی های بدست آمده مشکل است و نیاز به تجربه و تخصص مربوط به خود دارد. اگر منحنی ها بصورت خطوط صاف و موازی با هم باشند البته فاصله خطوط بستگی به نحوه قرارگیری شیشه مخصوص روی سطح مورد بررسی دارد که هر چه این فاصله بیشتر باشد فاصله بین خطوط بدست آمده نیز بیشتر می

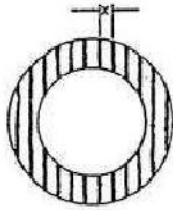
شود که در این صورت صافی سطح به اندازه یک HBL است و در صورتی که خطوط بدست آمده بصورت منحنی های دیگری باشد کار کمی مشکل تر خواهد شد که منحنی های زیر مرجح مناسبی برای تفسیر این خطوط است .



شماتی از دستگاه Optical Flat

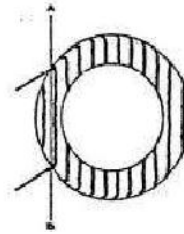
- ۱- در صورتی که باندهای ایجاد شده بین قطعه و شیشه مستقیم و باهم موازی و با فاصله مساوی باشند صافی سطح اب بند HBL خواهد بود. (البته فاصله این خطوط بستگی به فاصله هوایی بین شیشه و سطح دارد.
- ۲- در صورتی که باندهای ایجاد شده بصورت دایره ای و هم مرکز با قطعه باشند صافی سطح قطعه به اندازه تعداد دایره HBL خواهد بود. در صورتی که باندهای تشکیل شده بصورت دایره های خلفی غیر هم مرکز با عدسی یا قطعه پرداخت شده باشد وضعیت صافی سطح به اندازه تعداد نقاط حاصل از رسم یک خط فرضی معانی مستقیم (معانی بزباندها با بیشترین باند قطع شده توسط این خط فرضی) HBL است.
- ۳- اگر باندهای تشکیل شده متناقص یا یک یا چند باند از بین رفته باشد در این حالت باید دو خط فرضی که باهم زاویه ۹۰ درجه می سازند و یکی از آنها عمود بر باندهای تشکیل شده باشد رسم نمود و خط AB را تحت زاویه ۴۵ درجه به دو خط عمود متصل نمود که در این حالت تعداد نقاط برخورد خط AB و باندهای قطع شده مبین تعداد HBL صافی سطح قطعه است.

## LIGHTBAND READINGS



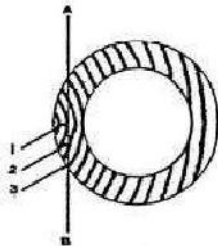
**FLAT**—The most prominent seal face band pattern produced at DMC and is flat to within one light band. Distance "X" is dependent on the amount of air between the optical flat and the face, and has nothing to do with flatness.

(a)



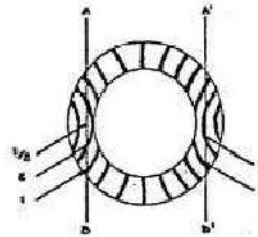
Bands bend at outer edges and indicate wash out of the periphery due to the polishing process. This is a normal pattern and is related to flatness. Line AB intersects one black band. The areas contacted by AB show the face out 1 light band.

(b)



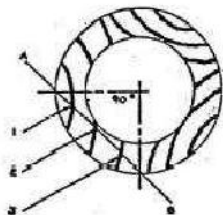
Bands bend on one side and show an out of flat condition of 3 light bands. Since line AB intersects 3 bands as illustrated by arrows, this pattern is out of flat beyond the acceptable quality level imposed on Dura Seal Seal Faces.

(c)



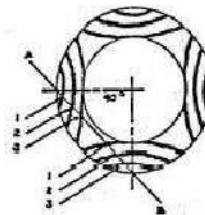
2 bands are intersected by Line AB and fall between 2 at the center of the ring indicating  $2\frac{1}{2}$  light band curvature. Line A'B' intersect 2 bands that curve in opposite direction to those intersected by Line AB. We assume point X indicates an egg shaped curvature of  $2\frac{1}{2}$  light bands.

(d)



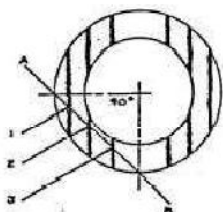
Bands show a saddle shape out of flat condition of 3 light bands.

(e)



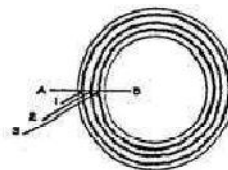
Bands again show a saddle shape out of flat condition. However, in this illustration, we have 6 bands intersected or 6 light bands out of flatness.

(f)



Band pattern shows a cylindrical shaped part with a 3 light band reading error.

(g)

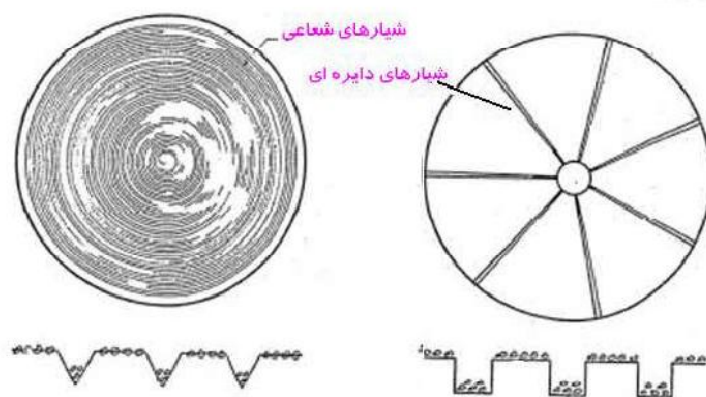


Band symmetrical pattern indicates a concave or convex flat. In this case, we count the total number of bands on the part. Line AB intersects 3 bands.

(h)

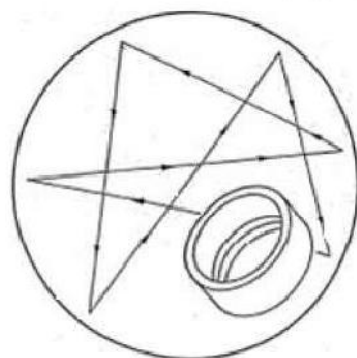
## صبیقل و بالیش کردن سطوح اب بندی

همانطور که قبلا نیز ذکر شد سطوح اب بندی را بسته به وضعیت آن تا چندین مرتبه می توان تعمیر یا Lap نمود و از آنها استفاده کرد. لپ کردن یا صبیقل کردن به دو طریق انجام می شود یکی بصورت دستی و دیگری با استفاده از ماشین لپینگ Lap Master است که در عمل هر دو مکانیزم مثل هم هستند و روش کار به این صورت است که قطعه مورد نظر روی سطح مربوطه که غالبا از جنس چدن است و سطح آن سنگ زده شده و دارای شیارهای دایره ای یا مربعی است تا ذرات ساییده شده در آنها به دام افتند با پودر های الماسه (که دارای انواع مختلفی از نظر اندازه ذرات اند) Diamond روی هم انقدر حرکت داده می شوند تا ناصافی ها از بین برود و به یک سطح صاف تبدیل شود و عملیات لپینگ تا جایی که صافی سطح روی دستگاه نوری به حد مطلوب برسد ادامه می یابد.



طرح های مختلف سنگ لپ

لازم به توضیح است که نحوه حرکت سطوح روی یکدیگر باید طوری باشد که تماس سطوح در کلیه نقاط انجام شود (زیرا هر دو قطعه ساییده می شوند و در غیر این صورت باعث حتی ناصاف شدن بیشتر قطعه اب بندی هم می شود که توصیه بر این است که طبق تجربه هر از چند گاهی سطح سنگ لپ نیز سنگ زده شود. در شکل زیر نحوه صحیح حرکت قطعه روی سنگ لپ نشان داده شده است.



جهت حرکت دست در حین لپ کردن قطعه روی سنگ لپ برای استفاده از کل سطح آن

لازم به توضیح است که به هیچ وجه نباید سطوح گرینی را روی سنگ لپ و پودر های الماسه لپ نمود زیرا این عمل باعث نفوذ ذرات نوک ریز تیز داخل سطوح اب بندی و گیر افتادن آنها در داخل گرین رینگ شده و پس از نصب و در سرویس آمدن باعث ایجاد خراش روی سطح سخت می شود (دقیقا مثل ماشین تراش) که

در مدت زمان کمی باعث سایش شدید آن می شود. معمولاً برای لپ کردن سطوح کربنی از کاغذ سمباده های چهار صغر استفاده می شود.

### حفاظت از سطوح اب بندی Protecting The Seal Faces

سطوح آب بندی مکانیکال سیلی که از کارخانه سازنده بیرون می آید با ترانس 1-3HLB (باند نور هلیوم) صاف و صیقل شده است هر Helium Band Light برابر  $11.5/1000000$  inch است، این میزان از صافی و صیقل بودن روی صورت کربن می تواند با استفاده از شیشه تخت Plate Glass و کاغذ پالیش روی سنگ لپ Lapping Block بدست آید.

برای سطوح سخت مثل سرامیک، سیلیکون کارباید و تنگستن کارباید از ماشین لپینگ و ترکیب پودر الماسه Diamond Lapping Compound استفاده میشود تا این میزان صافی و صیقلی بودن بدست آید. بدون استفاده از دستگاه نوری Optical Flat و نور تک رنگ Monochromatic هیچ راهی وجود ندارد که بتوانیم صافی سطح اب بند برای جلوگیری از نشست به اندازه کافی صیقل شده مگر اینکه آنرا روی پمپ امتحان کنیم.

حتی موادی مثل سرامیکها نیز اگر در حین بستن تحت تنش زیاد قرار گیرند تاب بر می دارند و تغییر شکل Distortion می دهند و ایجاد نشی می کنند. همچنین برای نصب سیل رینگ هایی که هر دو طرف آنها مهار می شود Clamped Rings باید محل های نشیمن رینگ کاملاً صاف و صیقلی باشد و بین آنها واشر قرار داده شود و از گلندهای چهار پیچه استفاده شود. در یک پمپ با بدنه دو تکه، Split Case سطوح پمپ باید کاملاً ماشینکاری شوند تا سطوح قرار گیری مکانیکال سیل کاملاً صاف و عمود باشند.

۱- اندازه گیری صافی سطح مکانیکال سیل ها با استفاده از تجهیزات نوری (صافی سطح مکانیکال سیلی که از کارخانه سازنده بیرون می آید بین یک تا سه هلیوم باند لایت است).

۲- مکانیکال سیل های سرامیکی خیلی ترد و شکننده اند و باید هنگام نصب Over Stress نشوند (استفاده از گسکت بین آنها).

۳- محافظت از سطوح و باز نکردن پوشش های لاستیکی مکانیکال سیل ها قبل از نصب.

۴- در محیط هایی که گرد و غبار وجود دارد سطوح گریسکاری نشوند.

۵- برای مابعانی نظیر فریون امونیاک و مواد سبک و کلا موادی که در حین نشست تبخیر می شوند و بخ می زنند سطوح اب بندی نباید روغنکاری شوند.

۶- قبل از جمع کردن مکانیکال سیل جدید دست ها شسته شود و محیط کار تمیز باشد.

۷- از پارچه های تمیز استفاده شود.

۸- برای تمیز کاری سطوح اب بندی از دستمال کاغذی استفاده شود.

۹- مسائل و چکینگ های قبل از نصب انجام شود.

## نصب مکانیکال سیل ها Seal Installation

اگر یک مکانیکال سیل پس از نصب نشستی داشته باشد ، یک یا چند مورد از موارد زیر می تواند موجب آن شده باشد :

۱- اشتباه در جمع کردن و بستن شامل موارد زیر:

بر عکس قرار دادن رینگهای ۷ شکل ، فرار ندادن بعضی قطعات درون سیل (از قلم انداختن آنها) ، قرار ندادن پینهای لاک کننده در رینگهای ثابت ، درست محکم نکردن پیچها یا دیگر شتبهات بر اساس عدم نسط کافی یا نقص در فهم چگونگی استفاده از سیل مثال هائی از این نوعند .

۲- خراب شدن آب بندهای ثانویه به دلیل:

بریدگی ها ، صدمات و خراشهای وارده به او رینگ ها ، واشرها ، ضربات و خراشهای وارده بر روی سطوح گلند و شافت عدم پرداخت کاری مناسب و اندازه نامناسب شافت باعث نشستی می شود.

۳- آسیب دیدن سطوح آب بندی ناشی از:

گرد و خاک ، کجی (انحراف) ، خراشها و تکه های کنده شده که باعث جابجائی نگهداری و بستن نامناسب بوجود می آید .

۴- نیروی نامناسب فنر

نامناسب بودن فنر ، بد جا زدن مکانیکال سیل ، نیروی بیش از حد فنر یا خیلی کمتر از حد آن می تواند موجب این عیب شود . نیروی فنر نه تنها دو سطح آب بندی را به هم فشار می دهد بلکه در خیلی از آب بندها سیلهای ثانویه را نیز روی شافت ب بندی می کند.

۵- هم محوری نامناسب Misalignment

مسئله "هم محوری برای عملکرد رضایت بخش و صحیح آب بند مهم و حیاتی می باشد ، مسئله مهم و اصلی اطمینان از عدم وجود حرکت محوری شافت می باشد و اینکه سطوح آب بند روی شافت بطور "کاملاً" قائم و صاف حرکت می کنند و روی هیچ کدام از آنها انحراف و کجی وجود نداشته باشد .

نامهم محوری معمولاً بیشتر از عبوب دیگری که موجب از کار افتادگی ناگهانی سیل شود باعث کوتاهی عمر سیل می شود. در عیب یابی آب بند ها پس از نصب علت خرابی مشمول چهار عیب اول خواهد بود . ماشینبستی که سیل را نصب می کند باید قبل از بستن پمپ از چک کردن چهار مورد اول اطمینان حاصل کند که البته این راحت تر از آن است که بخواهد کار دوباره کاری انجام دهد.

حرکت سریع شافت به جلو و عقب (حرکت محوری) حتی چند هزارم اینچی باعث کوتاهی عمر سیل می شود.

## محاسبات غیرهم محوری Mathematics Of Misalignment

غیرهم محوری رینگ ثابت باعث حرکت رفت و برگشتی (حرکت محوری) در هر دور شافت می شود :

دقیقه / بار ۷۲۰۰	۳۶۰۰ prm در دور
یک ساعت / بار ۴۲۲۰۰۰	۶۰ ×
یک شبانه روز / بار ۱۰۳۶۸۰۰۰	۲۴ ×

در این صورت حدائی سطوح آب بندی حتی به اندازه " 1/10000 اینچ می تواند موجب نشتی ، سایش سطوح آب بندی ، پاشش سیالنت به بیرون ، گیر کردن یا گرفتگی فنرها ، از کار افتادن سیلپهای ثانویه متحرک کک زدن سیالنت با درجه حرارت بالا و دیگر مشکلاتی که عیوب سیل به آنها کمک می کند شود . سیلپهای بلوژی بهتر از سیلپهای فشاری از غیر هم محوری تبعیت می کنند.

خاصیت ارتجاعی اورینگ ها اغلب بهتر از تفلون هاست چون می توانند بلغزند بنا بر این غیر هم محوری بسته به نوع سیلی که استفاده می شود می تواند تاثیر متفاوتی داشته باشد.

#### ۶- هم محوری بودن سطح ثابت Stationary Ring Misalignment

این هم محوری مهمترین عامل بحرن را در نصب سیل می باشد . موارد بسیار زیادی وجود دارد که هم محوری دقیق رینگ ثابت باعث دوبرابر شدن عمر سیل شده است .

یک ساعت اندازه گیر کوچک روی شافت بسته شده و نوک سوزن ساعت روی سطح محفظه آب بندی قرار گرفته حین چرخش شافت اگر بیش از " 0.005 انحراف وجود داشته باشد باید از رینگ ثابت ارتجاعی استفاده شود یا روی سطح حبه آب بندی ماشین کاری شود . وقتی صورت حبه آب بندی نسبت به شافت قائم می شود مهم است که از عمود بودن سطح رینگ ثابت نسبت به این دو هم مطمئن شویم . که اینکار هم با ساعت اندازه گیر انجام می شود در صورتیکه در بعضی موارد می توان از فیلری که بین گلند و صورت پمپ فرار می گیرد استفاده نمود تا مطمئن شویم که اینها کاملا" روی هم قرار گرفته اند . متاسفانه طرح های زیادی از گلندها هست که هیچ راهی برای چک کردن رینگ ثابت در آنها وجود ندارد .

#### مسائل قبل از نصب مکانیکال سیل ها Pre-Instalation Machine Check

برای جلوگیری از دوباره کاربها نصب بدون مشکل و افزایش دادن طول عمر مکانیکال سیل ها قبل از نصب موارد زیر باید انجام گردد:

۱- صاف بودن محور Shaft Straightness

۲- بالانس حرمی Rotational Balance

۳- دو پینی محور Shaft Run Out

۴- لقی بزرگ ها Shaft Bearing Clearance

۵- اندازه قصر شافت یا سیلیو Shaft/Sleeve Diameter

۶- صافی سطح شافت یا سیلیو Shaft/Sleeve Surface Finishing

۷- سختی سطح سیلیو Sleeve Sealing And Hard Facing

۸- خارج از مرکزگی داخل استافین باکس Concentricity Of Seal Chamber Bore

۹- عمود بودن سطح استافین باکس نسبت به محور Squareness Of The Stuffing Box

۱۰- توالرانس سیلیو Sleeve fit

۱۱- حداکثر انحراف محور Overall Shaft Concentricity

۱۲- حذف نقاط تیز Sharp Edge

### ۱۳- دقت سطح سطوح اب بندی Surface Finish Of Seal Face

که ذیلا به شرح و محدوده های مجاز آن پرداخته می شود.

#### صاف بودن محور Shaft Straightness

قبل از نصب مکانیکال سیل باید از خمیدگی محوری که مکانیکال سیل روی آن نصب می شود اطمینان حاصل نمود که این کار معمولاً توسط ساعت های اندازه گیری انجام می شود که طبق استاندارد های جهانی اعداد قرائت شده بسته به دوز دستگاه باید از اعداد زیر کمتر باشد:

۱- برای دورهای کمتر از 1800 r.p.m حد اکثر 0.004 اینچ.

۲- برای دورهای بیشتر از 1800 r.p.m حد اکثر 0.002 اینچ.

#### بالانس جرمی Rotational Balance

با توجه به اینکه لرزش و ارتعاشات زیاد باعث خرابی زودرس مکانیکال سیل ها می شود محورهایی که مکانیکال سیل روی آنها نصب می شود باید با دقت بالایی گرد که طبق استاندارد های بین المللی بر اساس دور ماشین استاندارد های زیر استفاده می شود:

۱- برای دورهای کمتر از 3000 r.p.m از استاندارد G6.3.

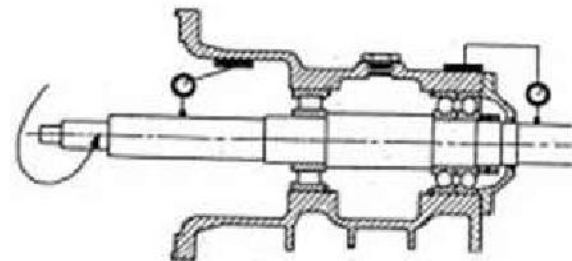
۲- برای دورهای بیشتر از 3000 r.p.m از استاندارد G2.5.

#### دو پهنی محور Shaft Run Out

۱- برای دورهای کمتر از 1800 r.p.m حد اکثر 0.004 اینچ.

۲- برای دورهای بیشتر از 1800 r.p.m حد اکثر 0.002 اینچ.

اندازه	تولرانس
۲۵mm	۰/۰۳mm
۵۰mm	۰/۰۵mm
۷۵mm	۰/۰۸mm
۱۰۰mm	۰/۱۰mm
۱۵۰mm	۰/۱۲mm



#### لغی برینگ ها Shaft Bearing Clearance

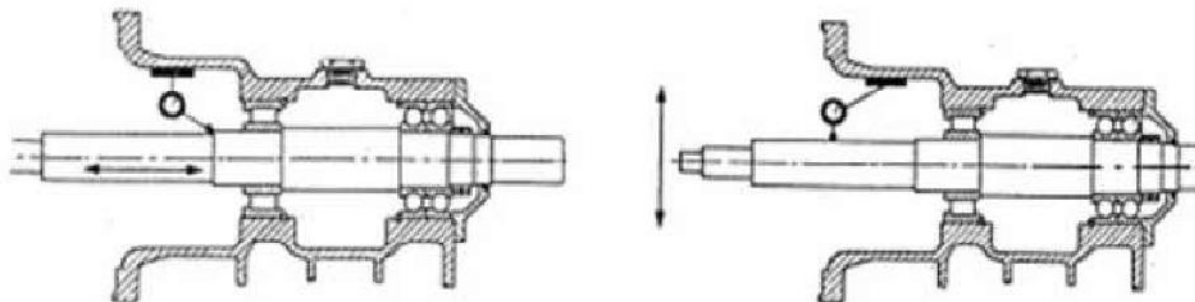
حرکت های جانبی بیش از حد محور باعث جدا شدن یا زوی هم سر خوردن سطوح اب بندی می شود که یکی از عواملی که باعث ایجاد این حرکت های اضافی می شود لغی بیش از حد آنهاست که محدوده مجاز آن به قرار زیر است:

۱- حداکثر حرکت شعاعی برای بال برینگ ها 0.003 اینچ.

۲- حداکثر حرکت محوری برای بال برینگ ها 0.003 اینچ.

۳- برای Plane Bearing یا برینگ های نوع پوشی توسط کارخانه سازنده ارائه می شود.





### اندازه قطر شافت یا سیلیو Shaft/Sleeve Diameter

۱- میزان انحراف شافت حداکثر 0.002 اینچ است.

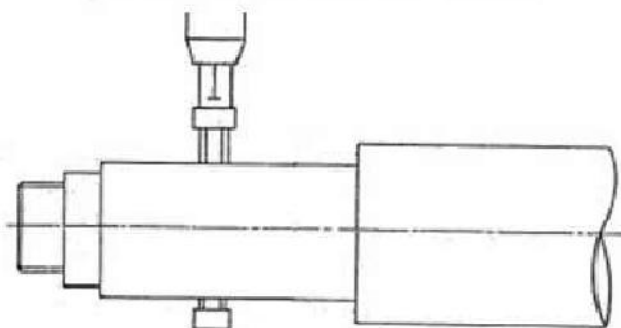
میزان خارج از مرکزی یا Ovality محور زیر محل نصب سیل بستگی به نوع آب بند ثانویه دارد :

۱- وقتی آب بند ثانویه اورینگ باشد حداکثر Ovality باید حداکثر 0.001 اینچ باشد.

۲- وقتی آب بند ثانویه تفلون گوه ای باشد حداکثر Ovality باید 0.001 اینچ باشد.

۳- برای بلورهای لاستیکی حداکثر 0.002 اینچ است.

Nominal shaft size, + 0.00/ - 0.05 mm



### صافی سطح شافت یا سیلیو Shaft/Sleeve Surface Finishing

صافی سطح نیز بستگی به نوع آب بند ثانویه دارد برای:

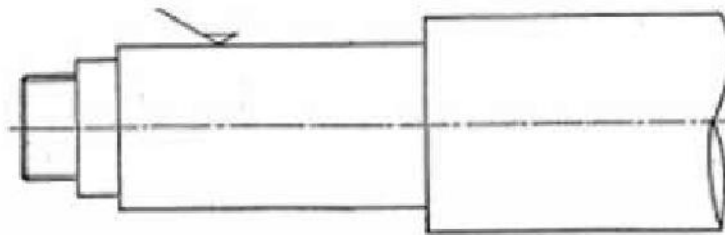
۱- اورینگ های استاتیکی حداکثر 25 میکرو اینچ.

۲- اورینگ های نوع دینامیکی حداکثر 10-4 میکرو اینچ.

۳- گوه های تفلونی حداکثر 10-4 میکرو اینچ.

۴- بلورهای لاستیکی حداکثر 50-30 میکرو اینچ.

0.8 micrometers centre-line average.



### سختی سطح سیلیو Sleeve Sealing And Hard Facing

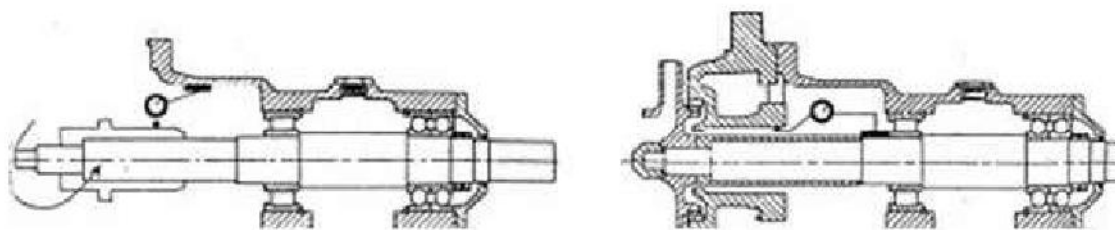
اب بندی سیلیو زیر محور توسط اورینگ گسکت یا پکینگ انجام می شود و میسران سختی سطح سیلیو در محل فرارگیری اورینگ حد اقل باید 500 بریدل سختی داشته باشد.

### خارج از مرکزگی داخل استافین باکس Concentricity Of Seal Chamber Bore

برای دورهای کمتر از 1800r.p.m حد اکثر 0.004 اینچ است. برای دورهای بیشتر از 1800r.p.m حد اکثر 0.002 اینچ است. که مقادیر فوق با ساعت های اندازه گیری می شوند.

### خدمت خارج از مرکزگی استافینگ باکس

اندازه	۲۵mm	۵۰mm	۷۵mm	۱۰۰mm	۱۵۰mm
تولرانس	۰/۰۵mm	۰/۰۸mm	۰/۱۰mm	۰/۱۳mm	۰/۱۵mm



### عمود بودن سطح استافین باکس نسبت به محور Squareness Of The Stuffing Box

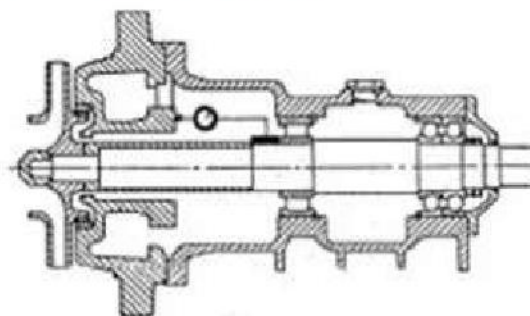
برای دورهای کمتر از 1800r.p.m حد اکثر 0.004 اینچ.

برای دورهای بیشتر از 1800r.p.m حد اکثر 0.002 اینچ.

در محل نصب سیل پلیت.

## تولرانس عمودبودن شافت نسبت به سطح استاتینگ باکس

اندازه	تولرانس
۲۵mm	±۰.۰۵mm
۵۰mm	±۰.۰۵mm
۷۵mm	±۰.۰۸mm
۱۰۰mm	±۰.۱۰mm
۱۵۰mm	±۰.۱۲mm



### تولرانس سیلیو Sleeve Fit

برای راحتی مونتاژ و دیمونتاژ تولرانس نصب تا دور 4500 r.p.m مطابق H7/g6 استفاده می شود.

### حداکثر انحراف محور Overall Shaft Concentricity

حداکثر عددی که در طول محور به توسط ساعت اندازه گیری می شود (در چندین نقطه) نباید بیشتر از 0.003 اینچ باشد.

### حذف نقاط تیز Sharp Edge

حذف نقاط تیز در محل تغییر قطر شافت از طریق بچ دادن و تحت زاویه ده درجه انجام می شود که این بچ ها در ریزر Splines, Shaft Step, Keyway و سوراخ ها باید انجام شود.

### دقت سطح سطوح اب بندی Surface Finish Of Seal Face

حداکثر دقت شده سطوح اب بندی

Tungsten Carbide	0.05 micrometers centre-line average
Silicon Carbide	0.05 micrometers centre-line average
Alumina Ceramic	0.30 micrometers centre-line average
Stellite and others	0.12 micrometers centre-line average
Carbon	0.25 micrometers centre-line average

### صافی سطح سطوح اب بندی Flatness Of Seal Face

میزان صاف بودن Flatness سطوح اب بندی

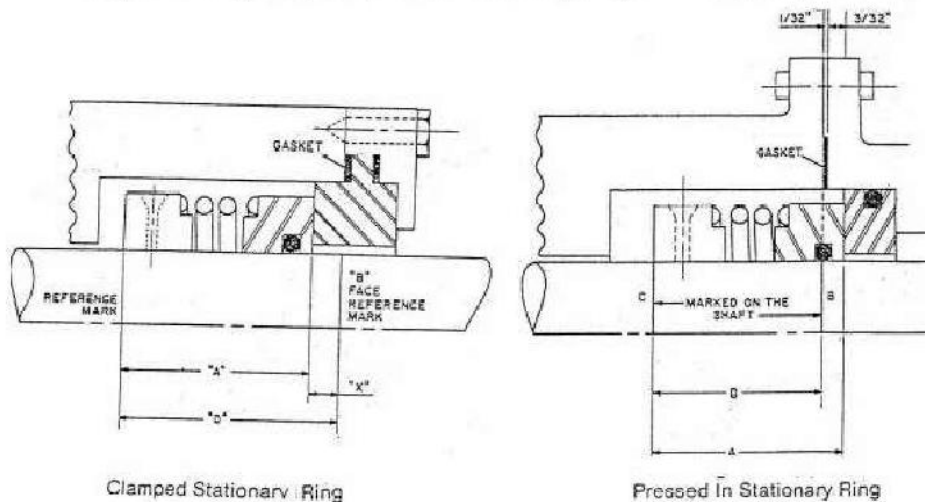
تا قطر ۷۵ mm	2 lightbands (0.0006 mm)
از قطر ۷۵mm تا ۱۵۰ mm	3 lightbands (0.0009 mm)

## قواعد کلی General Rules

اگر سطوح آب بند قبلاً استفاده شده (نعمیری) قبل از استفاده مجدد آنرا با دستگاه نوری مجدداً چک شود  
اگر سطوح آب بند بازسازی یا لپ شده اند قبل از استفاده مجدداً چک شوند .  
سطوح آب بندها را تا قبل از نصب آنها روی پمپ کاملاً محافظت کنید.  
سطوح آب بندهای اغشته به روغن را در جاهائی که گرد و خاک وجود دارد قرار ندهید .  
سطوح آب بندهایی که در ، آمین ، فرئون ، محصولات سبک یا سیلانی که وقتی نشست می کند ، تبخیر می  
شود (و ایجاد یخ زدگی می کنند) را روغنکاری نکنید .  
قبل از شروع کار روی مکانیکال سیل هادستهایتان را بشوئید ، محل کارتان را تمیز نگه دارید و در جایی نگه  
داری کنید که چیزی به آنها برخورد نکند .  
هنگام استفاده از رینگ های کلمپس شده اطمینان حاصل کنید که سطوح کاملاً صاف و تخت شده باشد .  
اگر می خواهید روی سطوح آب بندها فشار بیاورید از پارچه های تمیز استفاده کنید .  
از قرار دادن سطوح آب بند روی سطوح دیگر خودداری شود .  
برای براق نمودن و تمیز کردن سطوح آب بندی از دستمال کاغذی استفاده کنید .  
شافت باید تمیز ، علای از فرود رفتگی جای پیچ ها موانع نیز ، زنگ زدگی و گوشه های تیز باشد .  
دندانه های پیچی روی شافت باید پوشانده شوند یا این قسمت دارای قطر کمتری نسبت به شافت باشند .  
جای قرار گیری کلیدها باید با موم پوشانده شوند که O - رینگ هادر داخل نیفتند .  
سیل باید به طرف داخل هل داده شود ، در صورتی که روی شافت چرخانده شود باعث جروک شدن آنها می  
شود .

## نصب مکانیکال سیل Positioning The Seall

در یک پمپ با پروانه معلوق Over Hung مانند شکل زیر ابتدا پمپ باز می شود آب بندگیرنه و رینگ ثابت  
خارج می شود و پمپ تعمیر اساسی می گردد . در حین نصب اولین مرحله آن است که بدنه انتهائی End  
(Plate) پمپ در محل خود روی بدنه قرار گرفته و در محل قرار گیری خود بسته شود .



سپس روی شافت در محل قرار گیری محفظه آبنندی با یک لایه رنگ آبی رنگ می شود. زمانیکه شافت با دست گردانده شود خط مینی b روی شافت باقی می ماند. سپس محفظه آب بندی در حالیکه خص مرجع روی شافت (در محل نصب سیل) بر روی آن نمایان شده است. در آورده می شود اگر رنگ ثابت مانند شکل a تا داخل محفظه آبنندی ادامه دارد فاصله  $\Delta$  توسط خط کش و بکمک رنگ اصلی در حالیکه گسکت در جای خود نصب شده اندازه گیری می شود.

### اندازه گیری طول عملکرد Operating Length

هر سیل دارای یک طول عملکرد طراحی شده مربوط به خود است که این طول برابر فاصله بین سطح اب بند تا انتهای سیل است (وقتی سیل بطور مناسب و صحیح تحت فشار قرار دارد). این اندازه را می توان از روی نقشه ها و با روی اطلاعات همراه با مکانیکال سیل بدست آورد. در هر دو شکل فوق اندازه طول عمل کرد  $\Delta$  می باشد. سپس با اندازه گیری  $\Delta$  و جمع کردن آن با طول عملکرد مشخص می شود انتهای سیل بر اساس خط سطح در کجای شافت باید بسته شود.

شکل b مربوط به پمپ با رنگ ثابت پرس شده است در این پمپ با اندازه گیری مشخص می شود که صورت ثابت چقدر از سطح جعبه آبنندی فاصله دارد. این اندازه از طول عملکرد کسر می شود تا فاصله خط مینی تا انتهای سیل بدست آید.

خلاصه مراحل کار

۱- موقعیت محفظه آب بندی را روی شافت علامت بزنید.

۲- طول عملکرد سیل را بدست آورید.

۳- فاصله سطح پمپ (محل قرار گیری سیل پلیت) تا سطح صورت رنگ ثابت را تعیین کنید.

۴- اگر صورت رنگ ثابت اب بندی داخل پمپ می رود (شکل a) این مقدار را به طول  $\Delta$  (عملکرد) اضافه نمایید تا موقعیت پشت سیل مشخص شود.

۵- اگر رنگ ثابت داخل گلند قرار گرفته (شکل b) این اندازه را از طول عملکرد کم کنید تا موقعیت پشت سیل مشخص شود.

### میزان تحت فشار بودن مکانیکال سیل ها Seal Compression

در بعضی از طراحی ها روی سطح سیلوانها سوراخ می شود Countersunk تا پیچ های نگهدارنده Set Screw در داخل آن قرار گیرند و باعث می شود سیل در اثر فشار زیاد نلغزد. اگر گسکت ها سطوح اب بندی و فنرها تغییر نکرده باشند موقعیت قرار گیری شافت نمی تواند بیشتر از  $L/32$  ایچ تغییر کند ولی در غیر این صورت احتمال تغییر کردن محل نصب وجود دارد. اگر ایچ های یک بار مصرف استفاده شود (چون پیچ ها معمولاً تغییر شکل می دهند) نیازی به این کار نخواهد بود مگر اینکه موقعیت قرار گیری سیل در جاهای فشار بالا باشد. بر اساس نوع مکانیکال سیلی که استفاده می شود نیروی فشاری فنرها متفاوت است (معمولاً نیروی فنری مکانیکال سیل ها بین ۱۵ تا ۵۰ پوند است).

برای سیل‌های بلوز لاستیکی Rubber Bellows تک فنری، فنرها بطور عادی تا نیمی از طول آرادشان یا ۸۰ درصد کل حرکتشان فشرده می‌شوند، بیرونی فنر باید به اندازه ای دشتد که برای فشرده کردن لاستیک کافی باشد. در شرایط خلاء نیروی فنری باید به اندازه کافی باشد تا بتواند اختلاف فشار ۱۵ پوند بر اینچ مربعی بین داخل و خارج استافین باکس را اب بندی نماید.

فنر برای نگهداشتن سطوح اب بندی در محل خود در نظر گرفته شده ما در بعضی از مکانیکال سیل‌ها ممکن است کار آمد نباشد. کارخانجات CRANE و SEALOL روی مکانیکال سیل‌های فشاری Pusher Type استاندارد خود دستان خطوطی می‌گذارند که با یک واشر گذاری (گوشواره‌ها) به فشار مناسب فنر می‌رسند. کارخانه Dure Matalic اغلب فاصله بین فنرها را زوی خود سیل می‌نویسد. خیلی از شرکت‌ها دستورالعمل‌هایی در جعبه سیل دارند که طول عملکرد طراحی شده سیل در آنها درج شده است قاعدتاً یک مکانیکال سیل به اندازه ای امکان حرکت دارد که تا اتمام کامل سلایش سطوح سیل بازدهی کافی داشته باشد. همچنین باید بیش از 1/32 اینچ خلاصی در هر طرف برای خطای نصب و حرکت محوری در نظر گرفته شود. برای مکانیکال سیل‌های بلوز فلزی نوع جوشی بسیار مهم است که با طول عملکرد طراحی شده خود کار کنند. و برای نصب اینها باید نقشه یا اندازه‌ها را داشته باشید. بعضی بلوزهای ورق‌های ضخیم نباید بیش از ۲۵٪ حرکتشان تحت فشار قرار گیرند. بسیاری از بلوزهای ورق نازک نظیر (SEALOL) از ۸۰٪ حرکتشان استفاده می‌کنند. در سیل‌های بلوز SEALOL میزان فشردگی معمولاً " 0.100 تا " 0.125 اینچ می‌باشد ولی مهم است که دقیقاً این مقدار کنترل شود. فشار بیش از حد فنر موجب فرسایش سریع سطوح و فشار کم موجب جدائی سطوح اب بندی می‌شود.

### علل نشستی مکانیکال سیل‌ها

مسائلی که باعث نشستی مکانیکال سیل‌ها می‌شود را می‌توان به چند دسته تقسیم بندی کرد که ذیلا به شرح ان پرداخته می‌شود:

الف- مسائل و مشکلات مکانیکی

ب- حرارت زیاد

ت- مشکلات مکانیکی مکانیکال سیل

ث- مسائل ناشی از نصب مکانیکال سیل

ج- جداشدن سطوح اب بندی Face Separation

چ- مسائل عملیاتی

### مسائل و مشکلات مکانیکی

که شامل:

۱- خمیدگی محور Bent Shaft

۲- خرابی بیرینگ‌ها با زیاد بودن کلریس آنها.

۳- نا هم محوری Misalignment

۴- تنش های سیستم های لوله کشی Pipe Stress.

۵- نابالانسی اسمبل Implier Unbalance.

۶- تغییر شکل دادن محور Shaft Deflection.

۷- خرابی اب بند های ثانویه یا اورینگ ها.

۸- لرزش و ارتعاشات زیاد.

۹- حرکت محوری زیاد شافت End Play.

۱۰- تغییر شکل دادن سطوح اب بندی Distorsion.

### حرارت زیاد

که ناشی از:

۱- زیاد بودن نیروی فنری (اشتباه بودن جهت فنر یا نامناسب بودن جنس فنر).

۲- زیاد بودن ضریب اصطکاک به دلیل نامناسب بودن ارایش سطوح اب بندی.

۳- کاویتاسیون.

۴- Dry Running ناشی از عدم هواگیری پمپ یا استافین باکس.

۵- نامناسب بودن پهنای سطوح تماسی با ناصافی سطوح اب بندی.

۶- بالا بودن درجه حرارت مایع پمپ شونده.

۷- گرفتگی مسیر های سیل فلش یا عملکرد نامناسب کولر سیل فلش.

۸- قطع شدن سبیل فلش یا نامناسب بودن ویسکوزیته آن.

۹- تأخیر مایع بین سطوح اب بندی.

۱۰- قطع بودن سیستم Steam Quench.

۱۲- بالا بودن بیش از حد یا کم بودن بیش از حد فشار محفظه اب بندی.

۱۳- مسدود بودن یا عمل کردن نامناسب سیستم Jacket Cooling استافین باکس

۱۴- زیاد بودن نیروی فشاری روی سطوح اب بندی.

۱۵- عکس بودن جهت فنر در مکانیکال سیل های تک فنری

۱۶- ورود مایع گرم داخل پمپ به محفظه اب بندی به دلیل زیاد بودن کلرنس بوش استافین باکس

۱۷- استعاده از مکانیکال سیل بالانس نشده به جای سیل بالانس شده یا مناسب نبودن درصد بالانس.

۱۸- لقی کم بین فطر خارجی مکانیکال سبیل و قطر داخلی استافینگ باکس

۱۹- لنگی یا خمیدگی زیاد شافت

۲۰- بالا بودن دور شافت

۲۱- صافی سطح نامناسب سطوح اب بندی

۲۲- تغییر دادن پهنای سطوح اب بندی یا تغییر قطر آنها

مسدود شدن جاکت کولینگ اطراف استافینگ باکس

## مشکلات مکانیکی مکانیکال سیل

- ۱- ناصاف بودن سطوح اب بندی و وجود خش و خط روی انها.
- ۲- بریدگی اورینگ ها و آسیب دیدن انها.
- ۳- ناصاف بودن محل قرار گیری اورینگ ها بالاخص اورینگ دینامیکی روی سیو.
- ۴- نامناسب بودن نوع اورینگ که باعث افزایش یا کاهش میزان فشردگی ان می شود.
- ۵- نامناسب نبودن طول موثر مکانیکال سیل و نصب غلط ان (طبق نقشه بر اساس طول موثر).
- ۶- نامناسب بودن فنر از لحاظ نیروی فنری یا جهت چرخش فنر.
- ۷- خستگی فنر یا بلوز.
- ۸- نامناسب بودن جنس اورینگ ها برای مایع پمپ شونده (تأثیرات شیمیائی).
- ۹- اشتباه در جمع کردن قطعات مکانیکال سیل.
- ۱۰- چرخیدن قطعات ثابت (کربن رینگ ها) ناشی از نداشتن پین.
- ۱۱- نامناسب نبودن مکانیکال سیل برای شرایط عملیاتی.
- ۱۲- ناصاف بودن سطح سیل پلیت (محل قرار گیری متینگ رینگ)
- ۱۳- نامناسب بودن تولرانس های نصب
- ۱۴- جام شدن در اثر رسوبات مواد جامد
- ۱۵- جام شدن بلوز روی شافت با بلوربه علت در گیر شدن ان با کلید های مربوطه
- ۱۶- خورده شدن شیمیائی به دلیل نامناسب نبودن قطعات ان با شرایط عملیاتی

## مسائل ناشی از نصب مکانیکال سیل

- ۱- کار در محل کثیف و پر گردوغبار.
- ۲- تمیز نبودن دست ها و ابزار های کار.
- ۳- هم محور نبودن مکانیکال سیل با هوزینگ برینگ و پمپ.
- ۴- نامناسب نبودن محل قرارگیری سیل پلیت روی شافت و بدنه پمپ.
- ۵- نامتناسب سخت کردن پیچ ها.
- ۶- شل بودن قطعات.
- ۷- اشتباه در لوله کشی مسیر های سیل فلش و.....
- ۸- چروک شدن اورینگ ها در اثر حرکت پیچشی ان در حین نصب.
- ۹- نصب غلط اب بند های ثانویه در جهت نامناسب (رینگ های وی شکل یا بو شکل).
- ۱۰- نصب غلط اب بند های ثانویه (وی رینگها و بو رینگ ها)
- ۱۱- هم محور نبودن سیلیو ها نسبت به شافت در اثر نامناسب سفت نکردن Set Screw ها
- ۱۲- نامناسب بودن جای کلید ها یا محل رزوه ها روی شافت

## جداشدن سطوح اب بندی Face Separation



- ۱- حرکت محوری شافت.
- ۲-تخیر مایع بین سطوح اب بند.
- ۳-نا هم محوری Misalignment.
- ۴-مناسب نبودن مایع سیل فلش.
- ۵-ضربه قوچ در حین ازسرویس خارج کردن پمپ.
- ۶-خرابی پاتاقان ها.
- ۷-نامناسب بودن اورینگ ها و تاخیر زمانی در بسته شدن سطوح.
- ۸-وجود اب در مایعات نفتی
- ۹-لرزش و ارتعاشات
- ۱۰- کار کردن پمپ زیر شرایط مینیمم فلو
- ۱۱-کاویتاسیون به دلیل پایین بودن فشار ورودی پمپ
- ۱۲-بالبودن سرعت مایع سیل فلش به داخل محفظه استافین باکس ۲
- ۱۳-بالبودن دمای محفظه استافین باکس
- ۱۴-متناسب نبودن درصد بالانس مکانیکال سیل و افزایش حرارت تولید شده در سطوح اب بندی

### مسائل عملیاتی

که شامل:

- ۱-هوا گیری نکردن مناسب پمپ بخصوص محفظه اب بندی که باید زمن مناسب به ان داده شود .
- ۲-ورود ذرات جامد به محفظه اب بندی که باعث جام شدن سیل می شودبه علت نامناسب بودن سایز مش های صافی ورودی پمپ
- ۳-راه اندازی و بستن بسش از حد وغیراصولی.
- ۴-کاویتاسیون.
- ۵-ضربه قوچ با Hammering.
- ۶-Recirculation ناشی از کارکرد پمپ در شرایط غیر طراحی.
- ۷-بالارفتن بیش از حد درجه حرارت مایع.
- ۸-مسدودبودن کولرها یا مسیر های سیل فلش.
- ۹-مناسب نبودن سایز Mesh صافی ورودی.
- ۱۰-دوفاز شدن مایع(وجود مایع در مواد نفتی).
- ۱۱-چسبیدن سطوح اب بند در مدت زمان طولانی در اثر ساکن ماندن.
- ۱۲-خورندگی مایع.
- ۱۳-جام شدن فنرها ناشی از رسوبات.
- ۱۴-تغییر شکل سطوح اب بند ناشی از فشار و درجه حرارت بالا.

۱۵- مناسب نبودن مایع سیل فلش از لحاظ ویسکوزیته و روان کنندگی.

۱۶- مناسب نبودن جهت دور الکتروموتور.

۱۷- عدم تستشوی مناسب قسمت های بیرونی مکانیکال سیل در شرایطی که پمپ در سرویس بیست به علت بسته بودن مسیر Steam Quench

۱۷- بسته بودن مسیر سیل فلش در مواقعی که پمپ در سرویس نیست (در مواقعی که سیل فلش از منابع بیرون پمپ تامین می شود) باعث می شود مکانیکال سیل در شرایط درجه حرارت بالا قرار گیرد و طول عمر آن پایین آید.

۱۸- گرم کردن سریع و غیر یکنواخت پمپ

۱۹- خرابی شیر های یک طرفه Check Valve ها که باعث عکس چرخیدن مکانیکال سیل ها می شود.

۲۰- خوردنده بودن مایعات

۲۱- بالا رفتن بیش از حد دور پمپ که باعث باز شدن سطوح اب بندی می شود.

۲۲- پایین بودن بیش از حد دور پمپ که باعث زیاد شدن فشار روی سطوح اب بندی و افزایش ساییش می شود.

### **تأثیرات درجه حرارت بالا روی مکانیکال سیل ها**

۱- تبخیر مایع بین سطوح اب بندی که باعث خشک چرخیدن سطوح اب بندی می شود.

۲- افزایش چسبندگی بعضی از مایعات نظیر امین ها.

۳- کم شدن ویسکوزیته سیال و شکسته شدن فیلم مایع بین سطوح اب بندی و اختلال در سیستم روانکاری سطوح

۴- افزایش ساییش و کاهش طول عمر قطعات

۵- تشکیل کک

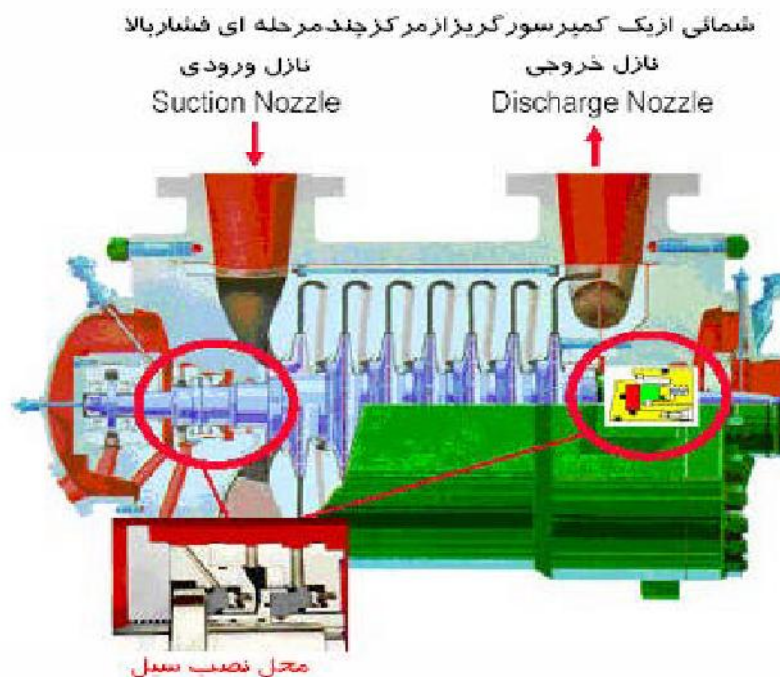
۶- سوخته شدن اورینگ ها و دیگر قطعات لاستیکی

۷- باعث تغییر شیمیائی مواد می شود

۸- باعث افزایش حجم اورینگ ها و انبساط دیگر قطعات و نهایتا جام شدن مکانیکال سیل می شود.

## آب بندهای خشک Dry Gas Seal

یکی از مهمترین اجزا و قطعات کمپرسورهای گریز از مرکز که در صنایع مختلف اعم از گاز، نفت، پتروشیمی و پالایشگاه هابه عنوان کمپرسورهای متراکم کننده و Recycle Gas برای به گردش درآوردن گاز هیدروژن در داخل راکتورهای فعل و افعالات شیمیایی مورد استفاده فراوان قرار می گیرند سیستم آب بندی آنهاست که به دلیل اختلاف فشار تقریباً زیادی که بین گاز داخل کمپرسور و محیط بیرون وجود دارد در صورت اختلال در کار آب بندی احتمال خطرات بسیار زیادی می تواند به دنبال داشته باشد که بدین لحاظ سیستم آب بندی آنها باید کاملاً ایمن و ضریب اطمینان بسیار بالایی داشته باشد.



در کمپرسورهای فشار پائینی که گازهای بی خطری رافشرده می کنند صرف نظر از مسائل ایمنی و زیست محیطی ناشی از نظر انرژی مصرف شده و آلودگی های صوتی نیز قابل بحث است و باید به هر صورت کار آب بندی به نحو احسن انجام شود.

با توجه به پیشرفت علم و تکنولوژی در طی سال های اخیر مهندسان و طراحان در صدد طراحی و ساخت سیل های پیشرفته تری بوده اند که بتواند معایب سیل های قدیمی را مرتفع نماید که سرانجام ان به طراحی و ساخت سیل های خشک Dry Gas Seal منتهی شد که کلبه معایب سیل های قبلی را پوشش می دهند. همانطور که از نام این سیل ها مشخص است این نوع سیل ها بصورت خشک کاری کنند و نیازی به روغنکاری ندارند به عبارت دیگر سطوح آب بندی روی فیلم نازکی از گاز می چرخند و هیچگونه تماسی باهم ندارند.

با عنایت به مزایای مهم مکانیکال سیل ها یکی از محدودیت های استفاده از مکانیکال سیل ها روی سیستم های گازی (کمپرسور های گریز از مرکز) عدم توانایی آنها در روانکاری گاز بین سطوح آب بندی است (برخلاف مایعات که یک فیلم مایع روانکاری بین سطوح بوجود می آورند) همین امر باعث شده است که از سالها پیش برای

آب بندی گازها در کمپرسورهای گریز زمرکز از لایبرنت ها و کربن رینگ ها و همچنین برای آب بندی گاز های سمی و خطرناک با فشار بالا از سیل های روغنی استفاده شود. با توجه به این که سیل های نوع روغنی از سالها قبل و تقریباً بدون هیچ تغییری روی کمپرسورهای گریز از مرکز فشارهای بالامورد استفاده قرار گرفته اند ولی دارای معایبی نیز هستند که ذیلا به شرح آنها پرداخته می شود.

### معایب سیل های روغنی

- ۱- هدر رفتن مقداری روغن در هر شبانه روز به دلیل اشته بودن آن به گاز پیروسیس در تراپ های روغن.
  - ۲- بالا بودن هزینه های نگهداری آنها به دلیل نیاز به تجهیزات زیاد مکانیکی (اعم از پمپ های توربینی الکتروموتوری، کولرها، فیلترها و مخزن روغن بالینی یا Top Tank.....) سیستم های کنترلی ابزار دقیقی شامل کنترل ولوها و سیستم های کنترلی برای تنظیم نمودن فشارها و افت فشارها و.....
  - ۳- معکوس شدن جریان گاز یا روغن باعث نرسیدن روغن به سیل ها و سوختن آنها و ایجاد نشتی زیاد کمپرسور می شود که باعث بسته شدن واحد عملیاتی و کاهش تولید می شود.
  - ۴- در صورت خرابی سیل های یا سوخته شدن آنها به دلیل نرسیدن روغن به محور یا غلافی که زیر محل قرار گیری سیل رینگ هاست نیز آسیب می رسد که باید اجباراً رتور و باندل نیز از داخل Barrel بیرون کشیده شود (رتور باید تعویض شود) که نیاز به صرف وقت زیادی برای تعمیرات آن است.
  - ۵- بالاتر بودن توان مصرفی سیستم Driver به دلیل اصطکاک روغن سیل کننده و محور (ریا بودن سطح تماس بین سیل و محور).
  - ۶- بالا بودن توان مصرفی برای سیستم های جانبی Seal Oil نظیر الکتروموتورها و پمپ های سیل اویل و همچنین آب کولینگ برای خنک کاری روغن سیل اویل و.....
  - ۷- نیاز به صرف هزینه های اولیه بالا برای تامین سیستم های جانبی تامین روغن سیل اویل.
  - ۸- مشکل بهره برداری و راه اندازی و از سرویس خارج کردن این نوع دستگاه ها که نیاز به افراد متخصص دارد و در فواصل زمانی کلیه سیستم های ابزار دقیقی باید چک شوند تا از کدر کردن صحیح آنها در حین کار بتوان اطمینان حاصل نمود.
- البته این نکته نیز قابل ذکر است که روغن خارج شده از سیل ها Loss بسته به نوع گاز کمپرسور با انجام اقدامات جزئی نظیر ساتر ریویژ کردن برای بازهای متوالی قابل استفاده مجدد می باشد و در این گونه موارد شاید توجه اقتصادی برای جایگزین کردن سیل های خشک بجای سیل های روغنی وجود نداشته باشد.
- البته لازم به توضیح است که این نوع آب بند در جایگاه خود بسیار بی نظیر و عالی بوده و به همین دلیل بیش از چندین دهه در کلبه صنایع نفتی دنیا بدون نیاز به هیچ تغییری مورد استفاده قرار گرفته است و در شرایط عملیاتی اضطراری بدون هیچگونه مشکلی امتحان خود را پس داده است ولی با توجه به معایب آن و با توجه به پیشرفت علم و تکنولوژی از دهه ۸۰ به بعد سیل های بدون روغن جایگاه خود را در اکثر صنایع باز کرده و جایگزین سیل های روغنی شده اند به عبارت دیگر کمپرسورهایی که در طی سال های اخیر ساخته شده

اندکابین نوع طراحی ساخته شده اند و با حذف سیستم سیل اوپل که هزینه های اولیه بسیار زیادی دارد توجیه اقتصادی قابل قبولی دارند.

در طی سالهای گذشته استفاده از سیل های نوع خشک برای آب بندی گاز داخل کمپرسورهای گریز از مرکز توسعه زیادی پیدا کرده است و در اغلب کاربردهای این نوع آب بندها جایگزین سیل های قدیمی روغنی شده است. امروزه بیش از هشتاد درصد کمپرسورهای گریز از مرکز که ساخته می شوند مجهز به سیل های گازی نوع خشک می باشند.

### **مزایای سیل های خشک Dry Gas Seal Advantages**

سیل های خشک علاوه بر این که فدره پوشاندن اکثر نقاط ضعف سیل های روغنی هستند دارای مزایای زیر نیز می باشند:

- ۱- کاهش اصطکاک لغزشی بین سطوح آب بندی به دلیل ایجاد بالشتک گازی.
- ۲- عدم تماس مستقیم سطوح آب بندی و عدم ایجاد فرسایش.
- ۳- عدم تولید حرارت در اثر اصطکاک سطوح.
- ۴- کاهش الودگی های زیست محیطی.
- ۵- قادر به تحمل نمودن حرکت محوری رتور می باشند.
- ۶- برخلاف سیل های روغنی در صورتی که برای یکی از سیل ها مشکل جزئی بوجود آید این مشکل سیل طرف دیگر را تحت تاثیر قرار نمی دهد.

### **معایب سیل های خشک**

- ۱- با توجه به این که سیل های خشک با لبراس های خیلی بالایی طراحی شده اند مسائل مونتاژ و دیمونتاژ آنها نیاز باید با دقت فوق العاده زیادی انجام شود و نیاز به نیروهای کاملاً تخصصی برای کار روی آنهاست.
- ۲- امکان تعویض قطعات آن در واحد وجود ندارد و کلیه کارهای تعمیراتی روی آنها باید در کارخانه سازنده انجام شود.
- ۳- امکان تعمیر آنها توسط مصرف کننده وجود ندارد و شرکت های سازنده هیچگونه قطعه یدکی به مصرف کننده نمی فروشند.
- ۴- این نوع سیل ها حساسیت فوق العاده زیادی نسبت به رطوبت و ذرات جامد دارند و ورود ذرات جامد با مایعات (بخارات) می تواند منجر به از کار افتادن سیل شود.
- ۵- در صورت ورود مایع به کمپرسور به محفظه سیل های نیاز به باز کردن کمپرسور و تعویض سیل الزامی است.
- ۶- هزینه تعمیرات آنها فوق العاده زیاد است.
- ۷- خرید آنها کاملاً نحصاری و تحت اختیار شرکت سازنده است.
- ۸- در صورت ایجاد مشکل برای سیل هیچگونه اقدامی نمی توان برای آن انجام داد و در صورت نشی زیاد کمپرسور باید از سرویس خارج شود و خارج کردن کمپرسورهای گازگردشی در پالایشگاه ها همراه با بستن واحد و توقف خط تولید خواهد بود.

۹- به دلیل ثابت بودن فنرهای سیل امکان خودتمیز کنندگی Self Cleaning برای آن وجود ندارد و می تواند منجر به جام شدن آن شود.

۱۰- عملکرد این سیل هادر شرایط اضطراری که باعث به هم خوردن شرایط عملیاتی می شود تجربه نشده است.

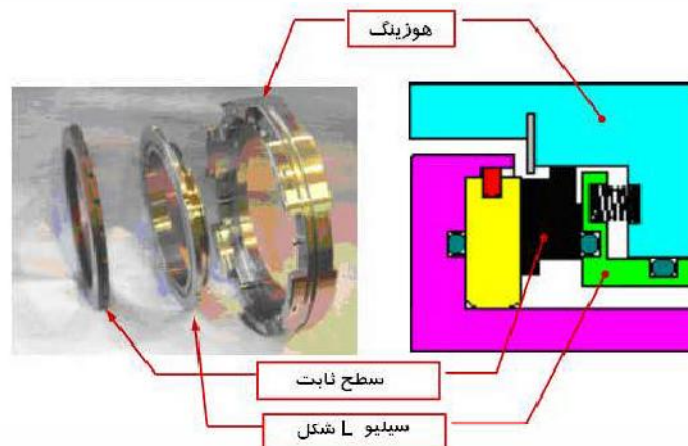
البته بیشترین کاربرد این نوع سیل ها برای کمپرسورهای است که در ایستگاه های تقویت فشار گاز در سرویس می باشند و چندین دستگاه کمپرسور در کنار هم بصورت موازی کار می کنند است (کمپرسور بیدک وجود دارد) و در صورتی که یکی از آنها مشکل پیدا کند امکان از سرویس خارج نمودن آن بدون ایجاد هیچگونه مشکلی برای تولید فراهم است و در مواردی که کمپرسورهای بیدک وجود ندارد با توجه به حساسیت این سیل استفاده از سیل های روغنی بسیار ایمن تر است و با اعتماد بیشتری که دارند خللی هم در تولید نمی تواند وجود بیآورند.

لازم به توضیح است که در سیل های روغنی در صورتی که مشکل جزئی روی سیستم آب بندی بوجود آید با انجام اقداماتی نظیر تغییر فشار یا فر گاز تغییر دادن فلو و فشار روغن سیل اوپل کم و زیاد کردن سطح روغن داخل تاپ تانک و بالا و پایین بردن دور پمپ های سیل اوپل می توان تا مدت تقریباً زیادی از سیل آسیب دیده استفاده نمود.

### ساختمان و اصول کار سیل های خشک Structure And Seal Function

اصول آب بندی این نوع آب بندها مثل مکانیکال سیل ها Seal Face است و شامل یک رینگ دوار Rotating Ring و یک رینگ ثابت Stationary Ring می باشند که یکی از آنها روای رنور نصب است و بان می چرخد و دیگری روی بدنه تعبیه شده است و تفاوت آنها با مکانیکال سیل هادر این است که سطوح آب بندی مکانیکال سیل ها روی فیلم بسیار نازکی از مایع ولی در سیل های نوع خشک سطوح آب بندی روی فیلم بسیار نازکی از گاز می چرخد و بدین ترتیب از تماس مستقیم سطوح آب بندی جلوگیری می شود.

مقطع عرضی یک سیل خشک

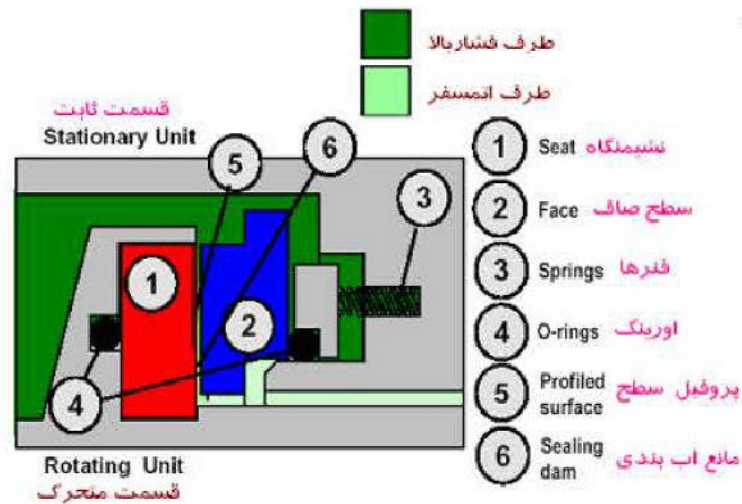


در مکانیکال سیل ها عمل آب بندی با کم کردن فاصله بین سطوح آب بندی که روی فیلم بسیار نازکی از مایع می چرخد انجام می شود ولی در Dry Gas Seal ها به دلیل عدم امکان روغنکاری سطوح تماسی عمل آب بندی از طریق کم کردن فاصله بین سطوح آب بندی و حرکت آنها روای فیلم بسیار نازکی از گاز انجام می شود.

ساختمان سیل های نوع خشک Dry Gas Sealها دقیقا مثل مکانیکال سیل های بالانس شده هیدرولیکی نوع Stationary است که دران مجموعه Float ان (مجموعه همراه سیستم فنری) ثابت می باشد.



ساختمان آنها به این صورت است که برخلاف سطوح آب بندی مکانیکال سیل ها (رتوری و متینگ رینگ) که کاملاً تخت می باشند شیارهائی Groove روی قسمتی از سطوح آب بندی دواران Rotating Ring بصورت V یا U شکل تعبیه شده است که درحین چرخش باعث ایجاد یک نیروی دینامیکی می کند که باعث جدا شدن رینگ های ثابت و دوار از یکدیگر و باعث ایجاد یک فاصله بسیار کم Running Gap بین دو سطح فوق می شود.



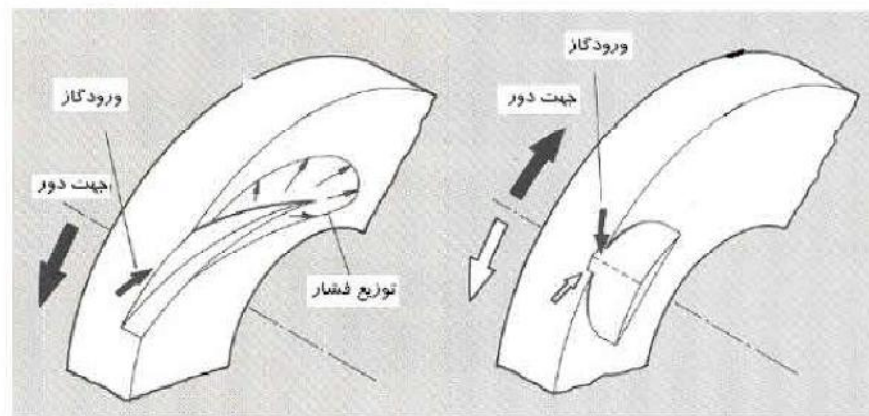
بسته به جهت چرخش رینگ دوار شیارهائی تعبیه شده روی قسمت رتوری به چند صورت طراحی می شوند:  
 الف- اگر شیارهائی طراحی شده باشند که سیل بنواذ فقط در یک جهت دور کار آب بندی را انجام دهد به ان Bi-Directional گفته می شود. لازم به توضیح است در کمپرسورهای گیرباز مرکزی که برای آب بندی کردن آنها از دو عدد مکانیکال سیل در دو طرفین کمپرسور استفاده می شود جهت شیار تعبیه شده روی سیل رینگ های دو طرف متفاوت است و در صورت جابجانی نصب کردن سیل رینگ ها امکان آب بندی وجود ندارد در صورتی که کمپرسور راه اندازی شود به دلیل عدم تولید فشار دینامیکی بین سطوح آب بندی (بالشتک گازی) باعث فرسایش شدید و آسیب کلی سیل های هر دو طرف می شود.



Grooves in Seal Mating Ring

ب- اگر شیارها طوری طراحی شده باشند که سیل بتواند در هر دو جهت (جهت عقربه های ساعت و در خلاف جهت عقربه های ساعت) کار آب بندی را انجام دهد به آن **Semi-Directional** گفته می شود. این شیارها طوری طراحی می شوند که دور کمپرسور از هر طرف باشد شیارها قادر به تولید فشار دینامیکی بین سطوح آب بندی می باشند و در صورتی هم که سیل رینگ های داخلی و خارجی با یکدیگر تماس می کنند امکان آب بندی توسط سیل وجود دارد.

در شکل زیر شماتی از این دو سیستم نشان داده شده است.



البته این شیارها با دقت خیلی بالا طراحی و تعبیه (کنده کاری) می شود و عمق آنها بین صفر تا ۱۶ میکرون می باشد و در حین کار کمپرسور گاز موجود در محفظه آب بندی در داخل این شیارها وارد می شود و در اثر حرکت دورانی و دینامیکی سطوح باعث افزایش فشار بین دو سطح آب بندی می شود (شیارها عمل کمپرس کردن گاز را انجام می دهند) و افزایش فشار حاصله باعث جدا شدن و عدم تماس مستقیم سیل رینگ هاست. این عمل در صورتی که به هر دلیلی (حرکت محوری یا افزایش فشار گاز) فاصله سطوح بخورد زیاد شود یا تخلیه شدن گاز از بین سطوح فشار آن کاهش پیدا می کند و نیروی فنری پشت سطوح در جهت کم کردن فاصله وارد عمل می

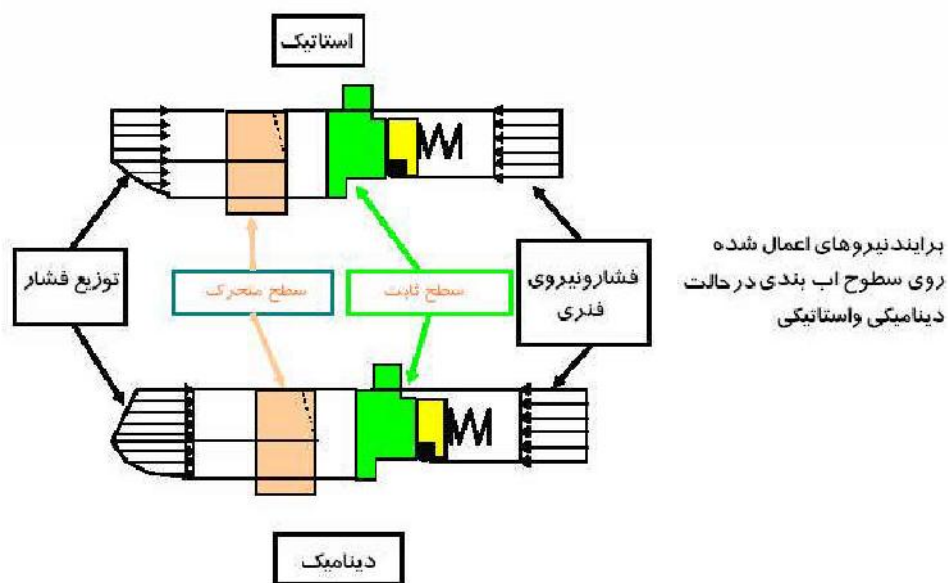


شوند و در صورتی که فاصله خیلی کم شود برعکس باعث افزایش فشار گاز شده و نهایتاً باعث جدا شدن سطوح آب بندی و زیاد شدن فاصله سطوح می شود و وقتی کمپرسور در سرویس نباشد نیز فشار فنر باعث روی هم قرار گرفتن سطوح آب بندی می شود و از نشستن ممانعت می شود.

گاز تزریق شده بین سطوح نقش خیلی مهمی در کار آب بندی ایفا می کند. این گاز باید کاملاً تمیز و فیلتر شده باشد و ذرات جامد خارجی آن گرفته شده باشد زیرا با نفوذ ذرات جامد بین قطعات سیل به دلیل کم بودن فاصله بین قطعات آب بندی باعث سایش شدید آنها می شود. همچنین فشار گاز تزریق باید در حد مناسب باشد یعنی کمی بیشتر از فشار محفظه آب بندی تا بتواند در داخل محفظه آب بندی و بین سطوح تزریق شود و از بیرون آمدن گاز داخل کمپرسور جلوگیری کند.

بانوجه به این که این نوع آب بندها از نظر هیدرولیکی بالانس شده هستند فشار محفظه آب بندی تأثیری بر ایجاد نیروی فشاری روی سطوح آب بندی آنها ندارد.

در شکل زیر شماتی از پروفیل نیروهای هیدرولیکی که در جهت محوری روی سطوح آب بندی اعمال می شود نشان داده شده است.

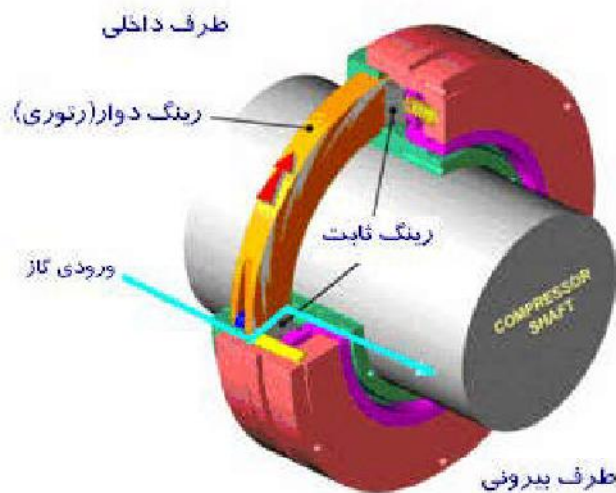


همانطور که در شکل فوق ملاحظه می شود شباهت زیادی طراحی شده اند که در حین کار دستگاه فشار در قسمت میانی سیل بیشتر از قسمت های دیگر باشد (برخلاف مکانیکال سیل ها که پروفیل فشار بین سطوح آب بندی بصورت مثلثی است) که این فشار ایجاد شده توسط فشار گاز باعث آب بندی دو طرفه می شود یعنی هم از نفوذ هوا به داخل کمپرسور و هم از خارج شدن گاز داخل کمپرسور بطرف بیرون جلوگیری می کند.

وقتی که کمپرسور در سرویس نیست (منی چرخد) فنرها سطوح آب بندی را روی یکدیگر فرامی دهند و از خارج شدن گاز ممانعت می کنند. بانوجه به این که آب بند از نظر هیدرولیکی بالانس است فشار محفظه آب بندی تأثیری بر ایجاد نیروی فشاری روی سطوح آب بندی ندارد و وقتی کمپرسور در سرویس است گاز تزریق شده روی سطوح Buffer Gas در داخل حفره های تعبیه شده روی سیل رینگ نفوذ می کند و در اثر چرخش

سپل رینگ گاز تدریجی شده فشرده می شود و افزایش فشار ناشی از آن باعث فاصله پیدا کردن سطوح آب بندی می شود و از تماس مستقیم سطوح آب بندی جلوگیری می کند و در صورتی که فاصله سطوح آب بندی از حد مجاز طراحی شده بیشتر شود (در اثر حرکت طولی شافت یا نااهم محوری و ..... ) باعث تخلیه گاز فشرده شده بین سطوح می شود (کم شدن فشار) و پیروی فنری فنر هم جدا سطوح آب بندی را به هم نزدیک می کند و از نشئی ممانعت می کند و همچنین با کم شدن فاصله بین سطوح آب بندی (احتمال تماس آنها) فشار گاز حبس شده افزایش پیدا کرده و باعث دور شدن سطوح از یکدیگر می شود که این مراحل بطور اتوماتیک انجام و باعث می شود فاصله بین سطوح در حد کمترین فاصله باقی بماند (در حد چند میکرون) بدون این که سطوح آب بندی ثابت و متحرک باهم تماس پیدا کنند .

در شکل زیر شماتی از ساختمان اصلی یک Dry Gas Seal نشان داده شده است .



در حین چرخش اثر نیرو دینامیکی شیارها یک فاصله خیلی کمی بین سطوح ثابت و متحرک بسبب ایجاد می کند

## انواع آرایش سیل ها Types Of Seal Arrangements

این نوع سیل ها با آرایش های مختلفی طراحی و مورد استفاده قرار می گیرند که شامل:

۱- سیل های تکی Single Seals

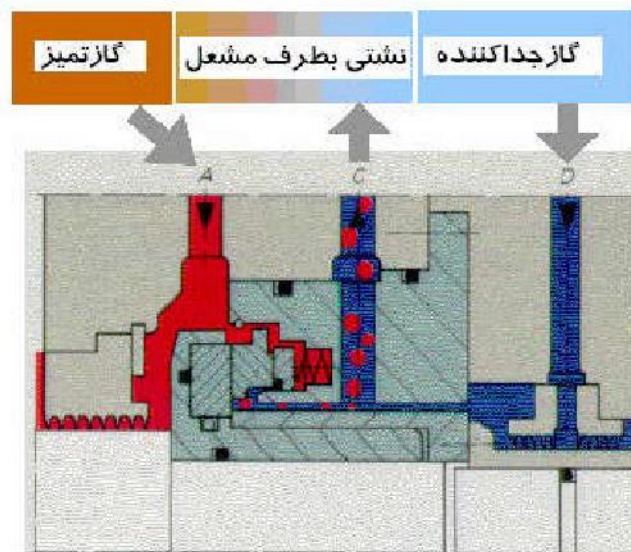
۲- سیل های دوتایی Double Seals

است.

### سیل های تکی Single Seals

در مواردی که فشار کمپرسور پایین باشد و گاز داخل کمپرسور خطرناک و سمی نباشد از سیل های تکی استفاده می شود در آرایش نوع تکی، ایک عدد سیل اصلی برای آب بندی هر طرف کمپرسور استفاده می شود. در شکل زیر شماتی آرایش نوع سیل نشان داده شده است.

### سیل تکی Single Seal



### ساختمان و اصول کار سیل های تکی

گاز تمیز فیلتر شده خشک که فشار آن کمی بیشتر از فشار محفظه آب بندی است (فشار بیشتر لایبرینت) از طریق کنال A وارد محفظه آب بندی می شود. بنابراین فشار گاز از زیری شده باعث می گردد گاز داخل کمپرسور که دارای ذرات جامد و آلودگی های دیگری است نتواند بطرف محفظه سیل ها وارد شود و همواره جریان گاز تمیز با فشار بالاتر وارد کمپرسور شود. البته لازم به توضیح است که گازی که از این طریق به محفظه سیل ها از طریق می گردد یا از قسمت خروجی کمپرسور نامین می گردد و یا از منبع خارج از کمپرسور و بیلد عاری از هر گونه ذرات جامد، رطوبت و یا هر نوع آلودگی دیگری باشد که برای رسیدن به این منظور قبل از وارد شدن آن به محفظه آب بندی از فیلترهای مناسبی که بصورت دوبله در این مسیر نصب شده اند عبور داده می شود. که علاوه بر فیلتر کردن گاز رطوبت آن نیز گرفته می شود و سپس به طرف محفظه سیل ها از طریق می شود. این فیلترها بصورت دو فلو در کنار هم قرار می گیرند و همیشه یکی از آنها در سرویس و فیلتر دیگری بصورت آماده به کار است.

و طراحی آنها به گونه ای است که ذرات جامد با رطوبت همراه با گاز از طریق مسیر تخلیه Drain آنها به قسمت لاین ورودی کمپرسور برگشت داده می شود و همین امر باعث بالا رفتن طول عمر این فیلترها می گردد. همچنین با قرار دادن سیستم های رسوب گیر Coalescent Filter از ورود مایعات گازی به محفظه آب بندی جلوگیری می شود و با قرار دادن مبدل حرارتی مناسب و گرم نمودن گاز تزریق شده مایعات احتمالی به گاز تبدیل می شوند.

به دلیل فاصله چند میکرونی که در حین کار بین سطوح آب بندی وجود دارد (به دلیل بالشتک گازی سیل) سیل های نوع خشک همواره یک مقدار نشستی جرئی دارند که برای جلوگیری از ورود آنها به طرف تمسفر از طریق کانال D مقداری گاز مناسب با فشار مورد نیاز و از محافظه آب بندی و از آنجا وارد لایبرینت های می شود. گازی که وارد لایبرینت های می شود به دو شاخه تقسیم می شود که یک شاخه آن بطرف بیرون (اتمیسفر) و محافظه یا تاقان ها وارد می شود و به دلیل نزدیک بودن سیل با محافظه یا تاقان ها Housing Bearing از وارد شدن روغن نیز بطرف سیل صی جلوگیری می کند و از طریق مسیر Vent تعبیه شده روی محافظه یا تاقان از آنجا خارج می شود و شاخه دیگر آن نیز با ایجاد فشاری مثبت از بیرون آمدن گاز نشستی شده از سیل اصلی جلوگیری می کند و همراه گازهای نشست شده از سیل اصلی از طریق کانال C که برای این منظور تعبیه شده است بطرف مشعل یا هر مسیر مطمئن دیگری هدایت می شوند.

### سیل های دوبله Double Seals

برای آب بندی کمپرسورهای گریز از فشار بالا که گازهای خطرناک و سمی را کمپرس می کنند برای اطمینان از آب بندی کامل از سیل های دوبله استفاده می شود که معمولاً در اکثر طراحی ها بصورت پشت سرهم Tandem طراحی می شوند.

این سیل ها دارای دو نوع آرایش به شرح زیر هستند:

الف- سیل های پشت سرهم با لایبرینت داخلی Tandom Seal With Intermediate Labyrinth

ب- سیل های پشت سرهم بدون لایبرینت داخلی Tandom Seal Without Intermediate Labyrinth

که ذیلاً شرح مختصری راجع به ساختمان و نوع کاربرد آنها ارائه می شود.

### سیل های پشت سرهم بدون لایبرینت داخلی Tandom Seal Without Intermediate Labyrinth

در این آرایش سیستم آب بندی بصورت دو عدد سیل که بصورت پشت سرهم نصب می شوند.

موارد کاربرد این سیل ها عبارتست از:

۱- برای آب بندی گذر کمپرسورهای گریز از مرکز فشار بالا

۲- برای آب بندی در کمپرسورهای گریز از مرکز که گدزهای خطرناکی مثل هیدروژن را کمپرس می کنند.

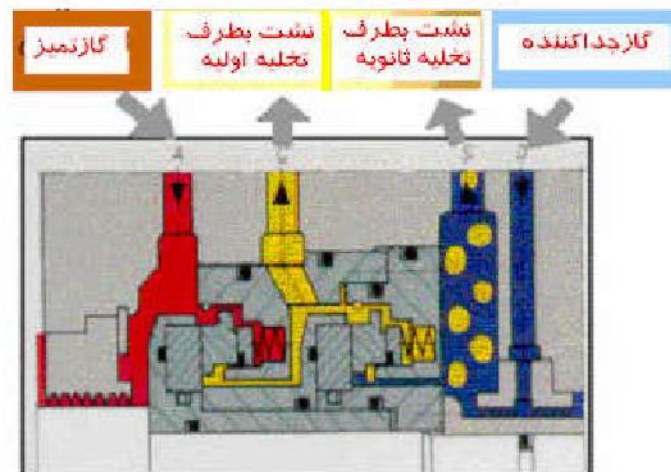
۳- در مواردی که به ضریب ایمنی بسیار بالایی نیاز باشد.

۴- در مواردی که تخلیه مقدار جزئی (3 stdl/min) گاز هیدروژن بطرف اتمیسفر مجاز باشد.

در شکل زیر شماتی از این نوع سیل نشان داده شده است همانگونه که ملاحظه می شود اصول کار این نوع سیل با تفاوت های کمی با سیل های تکی مشابهت دارد. گاز فیلتر شده تمیز گه از خروجی کمپرسور یا از منبع بیرون

کمپرسور نامین می گردد از طریق مسیر A در قسمت سیل جلوتی وارد محفظه آب بندی می شود و با توجه به بالتر بودن فشاران نسبت به فشار داخل کمپرسور (فشار پشت لنیبرینت) همواره جریان گاز بطرف داخل کمپرسور برقرار است و همین کار باعث معانعت از وارد شدن گاز ناخالص کمپرسور به طرف محفظه آب بندی می گردد.

سیل دوبله پشت سرهم



سیل جلوتی (سمت چپ) وظیفه آب بند کردن گاز با فشار بالاتر از تزریق شده در این قسمت را بر عهده دارد ولی به دلیل فاصله خیلی کمی که بین سطوح آب بندی وجود دارد همواره یک مقدار جزئی گاز از بین سطوح خارج می شود که توسط سیل بعدی آب بندی می شود و از ورود آن بطرف اتمسفر جلوگیری می شود و از طریق مسیر تخلیه اولیه ای که برای آن تعبیه شده و از طریق کانال C به طرف یک محیط مناسب هدایت می شود که در پالایشگاه هاین کانال به طرف مشعل Flare هدایت می شود.

سیل دوم به عنوان پشتیبان سیل اولی محسوب می گردد و جلوی خروج گازهای نشست شده از سیل اول را می گیرد ولی بار هم برای اطمینان بیشتر در پشت این سیل نیز یک مسیر تخلیه دیگری تعبیه شده است که گازهای نشست شده از سیل دوم همراه با گاز جداکننده که از طریق مسیر D برای جلوگیری از نفوذ روغن روانکار به قسمت سیل بین لنیبرینت ها تزریق شده است (هوای فشرده ابزار دقیق) از طریق مسیر تخلیه کف خارج می شود که در اغلب طراحی هاین مسیر بطرف اتمسفر منتهی می شود.

یکی از مسائل بسیار حائز اهمیت برای سیل های نوع خشک رطوبت یا ورود هر گونه مایعات روی سطوح آب بندی این نوع سیل ها است که ورود آنها به سیل باعث می گردد روی سطوح آب بندی قرار گیرند و حفره ها یا شیارهای تعبیه شده روی آن را پریا مسدود کنند که همین امر باعث اختلال در سیستم ابرودینامیکی سیل و عدم ایجاد فشار گاز بین سطوح آب بندی و نهایتاً مناس مستقیم سطوح آب بندی روی هم دیگر و ایجاد سایس و فرسایش شدید می شود.

به دلیل کم بودن فاصله بین محفظه آب بندی و محفظه هوزینگ برینگ هوا احتمال ورود روغن روانکار تحت فشار بطرف قسمت بیرونی سیل ثانویه از گاز جداکننده یا Separation Gas استفاده می شود این کار که معمولاً

ارت یا هوای فشرده اجزای دقیق است (که رطوبت آن گرفته شده است) پس از عبور از فیلترهای مخصوصی که در این مسیر تعبیه شده است (با سایز محدود و دینج میکرون) از طریق کانال D در قسمت وسطی لایبرنتی که در قسمت بیرونی سیل هانتیبه شده است وارد می شود و به دو شاخه تقسیم می گردد یک شاخه آن بطرف محفظه آب بندی وارد می شود و همراه با گازهای نشت شده از سیل اصلی از طریق مسیر تخلیه Vent ثانویه به طرف مشعل یا اتمسفر متصل است منتقل می شود و شاخه دیگر آن از زیر لایبرنت بیرونی وارد هوزینگ برینگ می شود که بخشی از آن از طریق مسیر Vent تعبیه شده روی هوزینگ برینگ بطرف اتمسفر منتقل می شود و بخش دیگری از آن نیز همراه با جریان روغن خروجی از هوزینگ برینگ وارد مخزن روغن می شود.

فشار گاز جداکننده (هوای اجزای دقیق) تزریقی باید به اندازه کافی بالا باشد تا احتمال ورود روغن بطرف سیل جلوگیری کند و همچنین مقدار آن نیز باید به اندازه کافی باشد تا بتواند فشار محفظه پشت لایبرنت را به اندازه کافی بالنگه دارد.

در صورتی که مسیرهای Drain یا Vent تعبیه روی محفظه هوزینگ برینگ نتوانند مقدار هوای وارد شده به هوزینگ برینگ را خارج کنند باعث ایجاد Back Pressure در سیستم مسیر خروجی روغن می گردد که نتیجه آن می تواند نشینی روغن از مسیرهای Vent هوزینگ برینگ ها بطرف بیرون (و ایجاد آلودگی های زیست محیطی) و حتی در بعضی از موارد نیز افزایش فشار ایجاد شده می تواند باعث ایجاد نشینی از هوزینگ برینگ های سیستم گرداننده (مثل توربین بخار) نیز بشود.

راه حل اصلاحی آن بزرگتر کردن سایز مسیرهای Vent های تعبیه شده روی هوزینگ برینگ های کمپرسور و یا بالابردن سایز لوله های Drain (کمپرسور) که کار تقریباً مشکلی است (و ایجاد کردن مسیرهای تخلیه توربین و کمپرسور از هم دیگر و گاه نیز استفاده از دو مورد اول و سوم بطور هم زمان است).

لازم به توضیح است که برای جلوگیری از ورود روغن بطرف سیل ها در حین راه اندازی کمپرسور ابتدا باید سیستم گاز جداکننده در سرویس گذاشته شود و بعد از آن پمپ سیستم روانکاری در سرویس قرار گیرد. در غیر این صورت روغن و در محفظه آب بندی وسیل ها (سیل ثانویه) می شود و مرطوب شدن سیل نیز باعث پر شدن شیارهای تعبیه شده روی سطوح آن و عدم کارایی سیستم آب بندی می گردد که هیچ چاره ای بجز از سرویس خارج کردن کمپرسور و بیرون آوردن سیل ها و گاه تعویض سیل ها وجود دارد که هم پروسه بسیار وقت گیری است و هم باعث توقف واحد و خص تولید می شود. لذا برای جلوگیری از این حالت یک عدد سوئیچ فشاری Pressure Switch روی مسیر هوای جداکننده تعبیه می شود و زمانی که فشار سیستم هوا بالا آورده نشود (هوای اجزای دقیق تزریق نشود) امکان راه انداختن پمپ توربینی یا برقی سیستم روانکاری داده نخواهد شد که لازم است در حین تعمیرات اساسی از عملکرد صحیح این سوئیچ اطمینان حاصل شود.

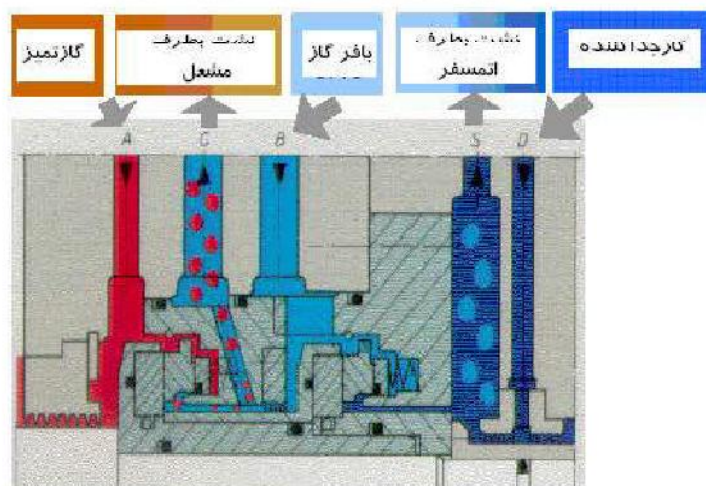
لازم به توضیح است که در قسمت لاین ورودی بخار به توربین پمپ روغن توربینی لوب اوایل نیز باید یک عدد کنترل ولو نصب شده باشد که با فرمان گرفتن از سوئیچ فوق امکان راه افتادن پمپ توربینی نیز وجود نداشته باشد.

لازم به توضیح است که Pressure Switch مزبور حتماً باید پس از راه افتادن کمپرسور از سرویس خارج شود در غیر این حالت در صورتی که فشار هوا در چین گار قطع یا کاهش پیدا کند می تواند منجر به از سرویس خارج شدن پمپ روغن شود و پس از افتادن فشار روغن کمپرسور تریپ کند که با توجه به این که پمپ اصلی روغن با کمپرسور نمی چرخد در این شرایط باعث ایجاد خسارت های بسیار سنگین و جبران ناپذیر روی کمپرسور خواهد شد.

### سیل های پشت سرهم با لایبرینت داخلی Tandem Seal With Intermediate Labyrinth

ساختمان و اصول کار این سیستم با آرایش قبلی دقیقاً یکسان می باشد و تنها تفاوت آن تعبیه یک عدد لایبرینت بین سیل اولیه و سیل ثانویه و همچنین تعبیه یک مسیر برای ورود بافر گاز برای این سیستم آب بندی است.

سیل های پشت سرهم با لایبرینت داخلی



موارد کار بر دین آرایش عبارتند از:

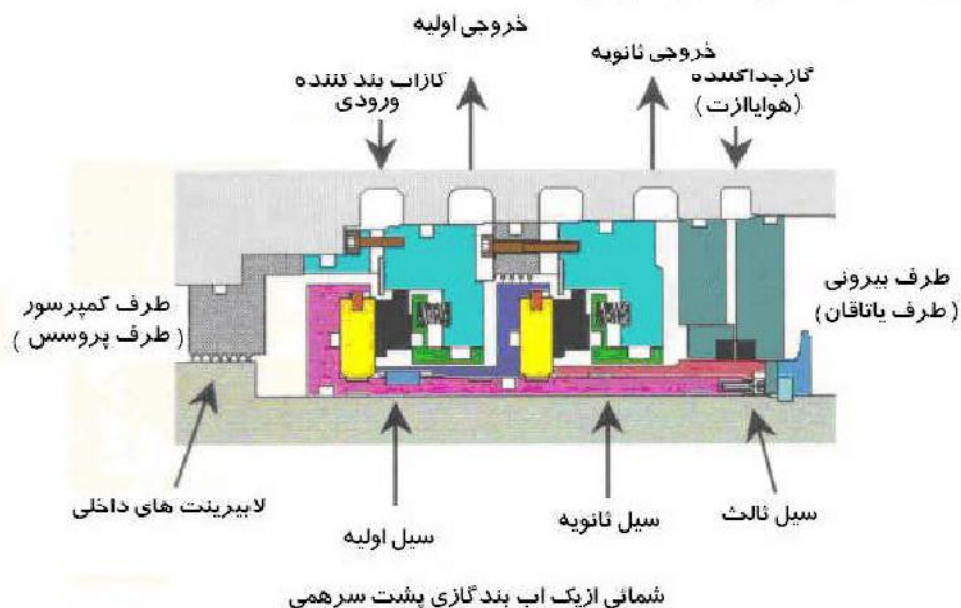
- ۱- در این نوع آرایش برخلاف آرایش قبلی امکان تخلیه Vent گاز خارج شده بطرف اتمسفر وجود دارد.
  - ۲- در این آرایش برای آب بندی گازهای سمی و خطرناکی استفاده می شود که به هیچ وجه نباید وارد محیط شوند.
  - ۳- این نوع آرایش ضریب ایمنی سیل را بالایی برد.
  - ۴- در این نوع آرایش امکان وارد شدن گاز داخل کمپرسور بطرف اتمسفر صفر است.
- در این نوع آرایش بعد از مسیر Vent اولیه (که بطرف مشعل منتهی می شود) یک کانال دیگر B نیز برای بافر گاز (گازی که از منبع بیرون از کمپرسور تهیه می شود) تعبیه شده است که با عنایت بالاتر بودن فشار آن نسبت به محفظه آب بندی C امکان بیرون آمدن نشنی های بوجود آمده از سیل اولی بطرف بیرون فراهم نمی شود و همانطوری که قبلاً نیز گفته شد در این آرایش برای آب بندی گازهای سمی و خطرناک که مجاز به بیرون آمدن از داخل کمپرسور بطرف بیرون نیستند استفاده می شود.

البته در این گونه موارد بافر گاز باید گازی باشد (مثل ازن) که با گاز داخل کمپرسور فعل و انفعال شیمیایی که باعث انفجار یا هر گونه مسائل دیگری شود نگردد که در اغلب موارد از گاز فینروژن که گاز خنثی است استفاده می شود. البته واضح است که بافر گاز باید از هر گونه ناخالصی و ذرات جامد در طوبت عاری باشد و بجز به تعبیه فیلترهای مخصوص این کار بسیار ضروری است.

لازم به توضیح است که وظیفه لایبرینت تعبیه شده (که به آن لایبرینت داخلی گفته می شود) بین دو سیل برای آب بندی نمودن بافر گاز تزریق شده از طریق کانال B است که به دلیل کم بودن کلرفس آن با محور باعث کاهش مصرف بافر گازی شود و در صورتی که کلرفس آن بیشتر شود احتمال دارد گازهای خارج شده از سیل جلویی وارد سیل بعدی شود و بطرف اتمسفر برود که باعث مسائل بعدی شود بافر گاز خارج شده از سیل جلویی از طریق مسیر C به یک محیط مطمئن مثل مشعل یا هر گونه سیستم ایمن دیگری وارد می گردد در این آرایش سیل دومی نیز کار آب بندی بافر گاز را انجام می دهد و در صورتی که نشتی برای آن بوجود آید از طریق کانال D بطرف Vent ثانویه و به طرف اتمسفر هدایت می شود که به دلیل بی اثر بودن آن هیچگونه مشکل زیست محیطی در پی نخواهد داشت.

در این نوع آرایش نیز برای جلوگیری از نفوذ روغن روان کننده یا ناقلان هاب طرف محافظه آب بندی و سیل ها از گاز جدا کننده Separation Gas که غالباً هوای ایزاردقیق خشک و فیلتر شده است استفاده می شود که توضیحات آن قبلاً ارائه شده است.

در شکل زیر نیز یک نمونه دیگر از همین طراحی نشان داده شده است.





## سیستم های تزریق گاز تمیز Clean Injection Gas Systems

تزریق گاز تمیز به سیل هانقش بسیار مهمی در افزایش طول عمر آنها دارد و هدف از استفاده آن علاوه بر ایجاد محیطی تمیز برای سیل ها، برای جلوگیری از ورود گاز داخل کمپرسور که دارای ناخالصی ها و رطوبت های زیادی است می باشد. به همین دلیل فشار آن باید کمی بیشتر از فشار گاز داخل کمپرسور باشد تا با وجود آوردن فشاری مثبت در مقابل فشار داخل کمپرسور از بیرون آمدن گاز داخل کمپرسور بطرف سیل ها جلوگیری نماید و همواره جهت جریان گاز از طرف محفظه آب بندی بطرف داخل کمپرسور باشد.

منبع تهیه گاز سیل کننده تمیز در طراحی های مختلف متفاوت است و از دو منبع تامین می شود:

۱- در صورتی که گاز داخل کمپرسور مناسب باشد (خورندگی نداشته باشد) گاز از خروجی کمپرسور گرفته می شود.

۲- در صورتی که گاز کمپرسور مناسب این کار نباشد باید از منبعی از بیرون کمپرسور آن را تهیه نمود.

گاز تمیز باید دارای فلو و فشار مناسبی باشد و در صورتی که از منبع بیرون کمپرسور تامین می گردد باید دست کم فشار آن حدود 50 psi از فشار داخل کمپرسور بیشتر باشد تا بتواند بر افت فشارهای ایجاد شده در تمامی سیستم آب بندی غلبه پیدا کند و از بیرون آمدن گاز داخل کمپرسور بطرف محفظه آب بندی جلوگیری کند. با توجه به نقش بالای گاز سیل کننده تمیز و برای اطمینان از تزریق گاز تمیز به سیل ها باید سیستمی طراحی شود که بتواند این منظور را برآورده نماید.

برای این منظور بسته به نوع طراحی از دو سیستم کنترلی استفاده می شود:

۱- سیستم کنترلی تنظیم فلو Flow Control System

۲- سیستم کنترلی اختلاف فشار Differential Pressure System

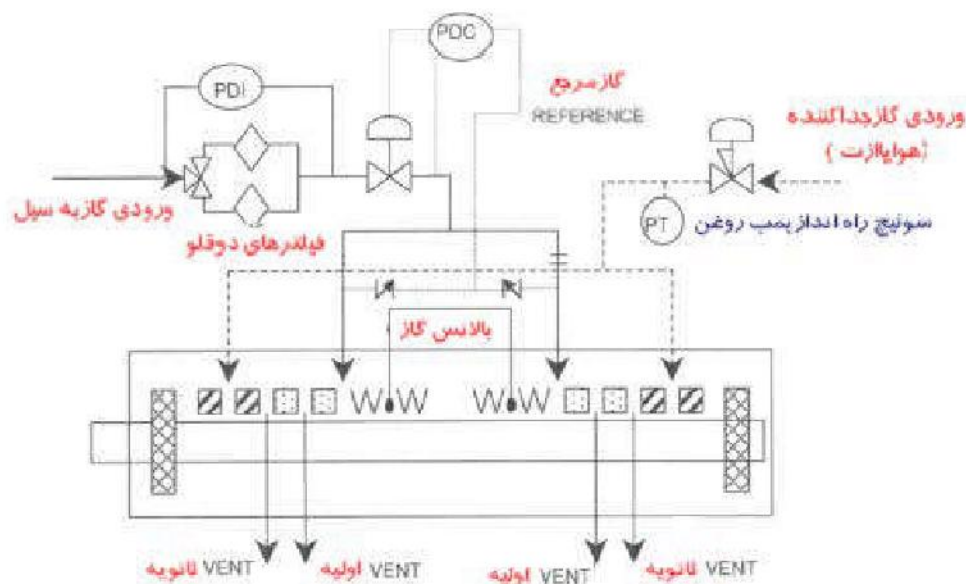
که ذیلا به شرح آنها پرداخته می شود.

### سیستم کنترلی تنظیم فلو Flow Control System

در سیستم کنترلی فلو با وارد نمودن مقدار مشخص گاز تمیز که معمولاً با ریفیس با قطر مشخص انجام می شود همواره مقدار حجم ثابتی گاز تمیز بطرف محفظه آب بندی تزریق می شود.

در این نوع سیستم کنترلی به دلیل ثابت بودن قطر ریفیس مقدار گاز تزریقی ثابت است و با تغییر کلرنس تغییر نمی کند. لازم به ذکر است که با زیاد شدن کلرنس لایپرینت هادرچین کار (به دلیل مسائل ارتعاشی و سایشی) مقدار گاز تزریقی نیز باید افزایش پیدا کند تا اطمینان حاصل گردد که گاز کثیف به مرطوب داخل کمپرسور بطرف محفظه آب بندی حرکت نکند.

این سیستم از نظر اقتصادی مقرون به صرفه نیست زیرا طراح باید قطر اولیه ریفیس ها را زیادتر انتخاب کند تا پس از زیاد شدن کلرنس لایپرینت هاینر جهت جریان گاز بطرف داخل کمپرسور برقرار باشد که می تواند به کاهش راندمان و مصرف بیشتر انرژی منجر شود (سیر کوله شدن زیاد گاز در داخل کمپرسور) همچنین تعیین دقیق سایز ریفیس کار تقریباً مشکلی است و در چین کار نمی توان از تزریق شدن گاز تزریق نشدن و کافی بودن یا کافی نبودن آن اطمینان حاصل نمود.



### سیستم کنترل فلو

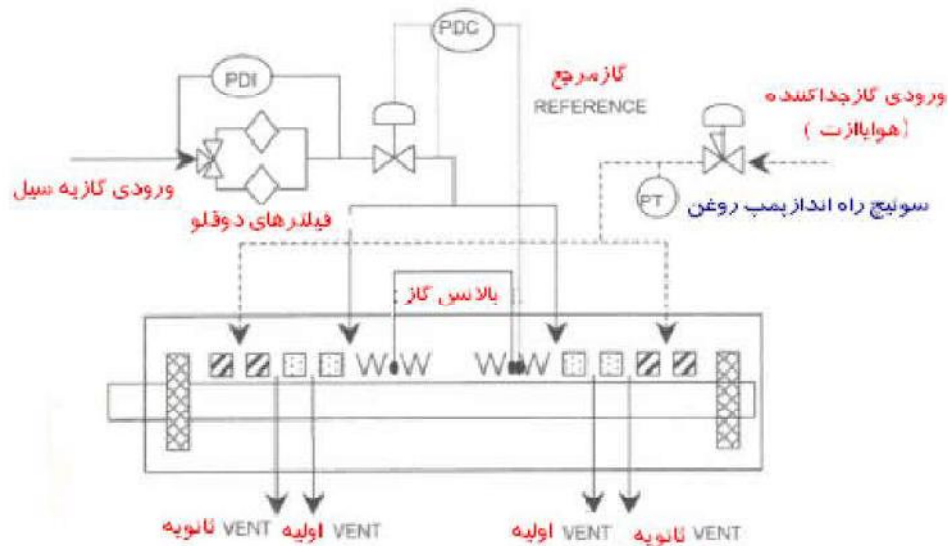
البته امکان تنظیم کردن معیار فلوئی گاز توسط ولوهای سوزنی که در مسیر تزریق گاز تمیز نصب شده نیز وجود از دولی به دلیل عدم اطلاع از مقدار گاز مورد نیاز برای این منظور عملاً کاربردی ندارد.

### سیستم کنترلی اختلاف فشار Differential Pressure System

در این سیستم معیار گاز تمیز تزریق شده به سیل بر اساس اختلاف فشار داخل کمپرسور و محفظه آب بندی انجام می شود و با تنظیم نمودن فشار گاز توسط کنترل ولو همواره فشار محفظه آب بندی حدود 10psi بیشتر از فشار محفظه آب بندی (فشار پشت لنیرینت) تنظیم می شود. این عملیات با گرفتن انشعاب Reference Pressure و انتقال آن روی کنترل ولو تنظیم فشار انجام می شود و نسبت به سیستم قبلی به مراتب بهر اسکت و مانوره بر اطمینان از جهت جریان گاز تمیز بطرف داخل کمپرسور (تزریق شدن گاز) از نظر اقتصادی نیز بر اساس شرایط عملیاتی کمپرسور و وضعیت کلرینس لنیرینت ها به اندازه ای که مورد نیاز است گاز تمیز تزریق می شود که کمترین هزینه بیشتر.

در شکل زیر شماتی از این سیستم نشان داده شده است همانگونه که در شکل فوق ملاحظه می شود Feed Back تنظیم اختلاف فشار تعبیه شده روی کنترل ولو از پشت بالانس پیستون (که در قسمت طرف فشار بالا قرار گرفته) تامین می شود و بصورت می شود کنترل ولو فشار خارج شده را (با تنظیم نمودن معیار فلو) همواره حدود 10psi بیشتر از فشار Reference Gas تنظیم کند.

لازم به توضیح است که در سیل های روغنی از فشار Reference Gas برای کنترل نمودن اختلاف فشار بین Seal Oil و بافر گاز استفاده می شود و لوله متصل به قسمت پشت بالانس پیستون (که فشار Reference را ایجاد می کند) به قسمت فوقانی Top Tank متصل می شود (فشار آن به فشار بالای Top Tank اضافه می شود) و باعث می شود فشار روغن Seal Oil به اندازه ارتفاع روغن Top Tank بیشتر از فشار بافر گاز باقی بماند.



سیستم کنترلی اختلاف فشار

### نشئی مجاز سیل های خشک Permissible Seal Leakage

به دلیل فاصله بسیار کمی که بین سیل رینگ ها وجود دارد (تا از تماس سطوح جلوگیری کند) در حالت نرمال نیز این سیل ها همواره یک مقدار نشئی جزئی مجاز دارند که باید تحت کنترل قرار گیرد. همانگونه که در منحنی های زیر ملاحظه می شود میزان نشئی مجاز به پارامترهای زیر بستگی دارد:

۱- فاصله بین سطوح آب بندی (سطوح ثابت و متحرک) در جین کار.

۲- اندازه سیل.

۳- اختلاف فشار.

۴- ویسکوزیته

۵- سرعت دوران سیل.

با افزایش فشار داخل کمپرسور و همچنین بالاتر رفتن دور مقدار نشئی های نیز افزایش پیدا می کنند.

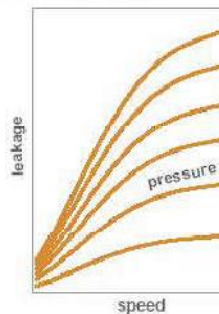
NO CONTACT BETWEEN SLIDING FACES



Flow through the seal -> leakage

#### Leakage factors

- sealing gap
- seal size
- differential pressure
- viscosity
- speed



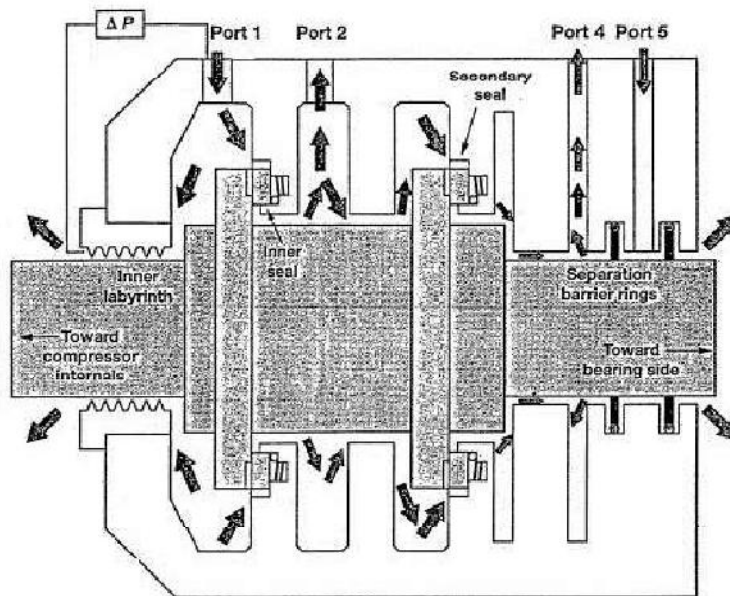
## سیستم های حفاظتی Protection Systems

برای اطمینان از صحت کار آب بند های خشک، در قسمت های مختلف سیستم های حفاظتی و ابزار دقیق نصب می شود و بصورت On Line پارامترهای مورد نظر را اندازه گیری و نشان می دهند و در صورتی که هر کدام از آنها از حد مجاز پیشنهادی زیادتر شوند باعث تحریک سیستم های Alarm و Shut Down کمپرسور می شوند این سیستم هاشامل:

۱- سیستم اندازه گیری اختلاف فشار بین Process Gas و گاز داخل کمپرسور که این اختلاف فشار حتما باید در حد مطلوبی که توسط کارخانه سازنده توصیه می شود قرار داشته باشد.

۲- سیستم اندازه گیری فشار مسیر خروجی Port 2 و در صورتی که این مقدار فشار افزایش یابد مبین نشستی زیاد آب بند است و در صورتی که فشار این ناحیه کاهش پیدا کند بیانگر خرابی و Fail کردن سبیل ثانویه است (در مسیر Port 2 اریفیس نصب شده است) و مبین این است که گازهای نشت شده از سبیل جلوگیری از بین سطوح آب بندی سبیل پستی عبور می کند.

۳- سیستم اندازه گیری و نشان دهنده افزایش افت فشار در فیلتر مسیرهای Process Gas و Buffer Gas که مبین تزریق بافر گاز به آب بند است و در صورت افزایش افت فشار باعث نرسیدن گاز بین سطوح آب بندی و تماس و سایش سطوح ثابت و متحرک سبیل می شود.

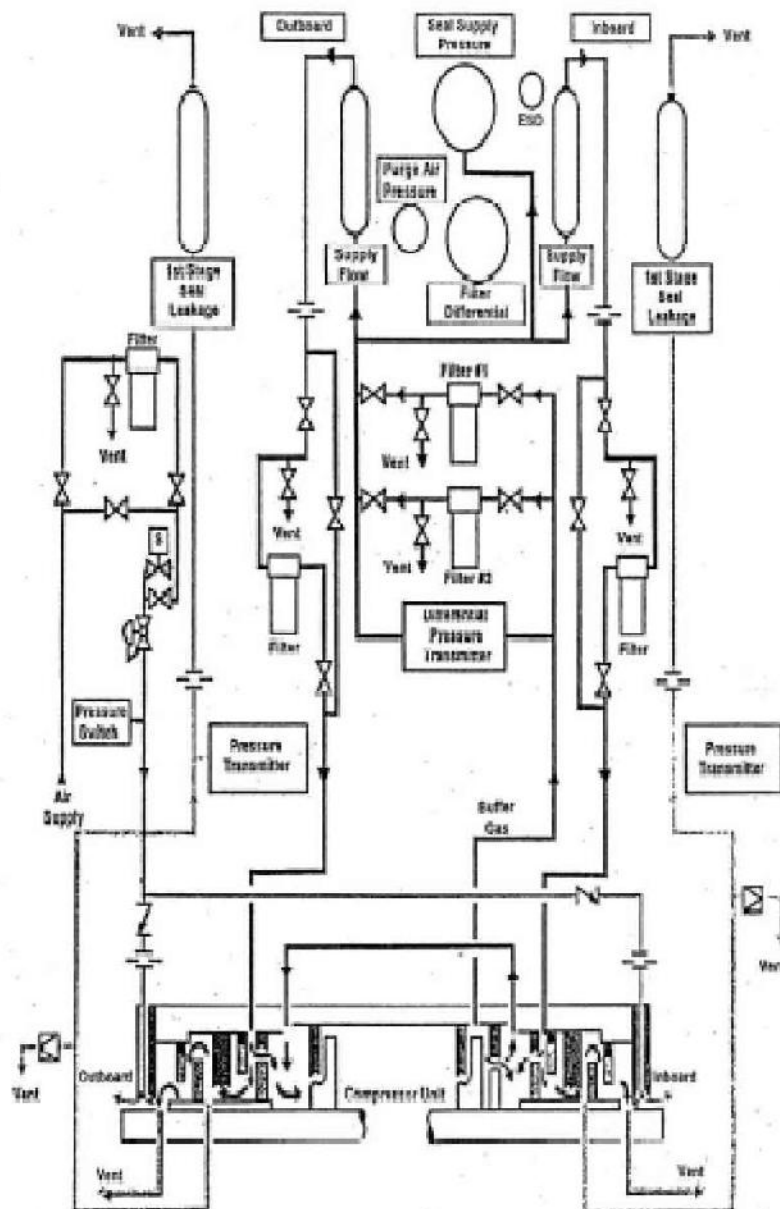


۴- سیستم اندازه گیری اختلاف فشار بین Buffer Gas (که از Port 3 وارد می شود) و محفظه Port 2 که باید در حد مجاز باشد تا از خروج گاز داخل کمپرسور بیرون ممانعت نماید.

۵- سیستم اندازه گیری افزایش حرکت محوری شافت که در صورت افزایش آن باعث فاصله افتادن بین سطوح آب بندی می شود که باید در حد مجاز توصیه شده توسط کارخانه سازنده کمپرسور و آب بند باشد.

۶- سیستم اندازه گیری که در صورت افزایش ارتعاشات دستگاه که باعث ایجاد حرکت های اضافی شعاعی و محوری روی سیل شود تاثیر بسزایی در کاهش طول عمر آب بندی در ارتعاشات از منابع متعددی نظیر ناهمبندی، عدم محوری، خرابی یا ناهمبندی ها، تنش های اضافی سیستم لوله کشی، نامناسب بودن فونداسیون و Base, Plate, کار کردن کمپرسور روی دورهای بحرانی، Surge های عملیاتی و ..... بوجود می آید).

کلیه پارامترهای فوق توسط پراب ها و سنسورهای متعدد اندازه گیری می شود و روی یک پانل مونیتور و نشان داده می شود تا قبل از از سرویس خارج شدن کمپرسور اقدامات لازم برای تمیز کردن صافی ها و فیلترها و چک کردن مسیرهای ورود و خروج گاز انجام شود.



Flow Diagram for a Tandem GASPAC Monitoring System

## سیستم مونیورینگ سبیل های خشک Monitoring System

برای تحت کنترل داشتن وضعیت کاری این نوع سبیل ها پارامترهای مورد نظر اندازه گیری و تحت نظر و مراقبت قرار می گیرند.



پارامترهایی که روی پانل سیستم آب بندی منتقل می شوند عبارتند از:  
۱- اندازه گیری مقدار فلوی گازی که از قسمت Vent اولیه C بطرف مشعل Flare منتقل می شود. اگر مقدار فلوی عبوری از این مسیرها افزایش پیدا کند مبین ایجاد مشکل در سبیل اولیه است. بانصب یک اریفیس در این مسیر

از نشتی های زیاد سیل ممانعت می شود و با منتقل کردن سیگنال فلو به سیستم های Alarm و Shut Down اخطار به موقع و دستور از سرویس خارج شدن کمپرسور داده می شود.

۲- سیستم کنترل فلو که توسط اریکس هائی که در مسیر نصب می باشند کنترل می شود و قبلا راجع به آنها بحث شده است.

۳- فیلترهای دو فلو که جهت جدا نمودن ذرات جامد و مایعات گازی مورد استفاده قرار می گیرند. گاز وارد شده به این فیلترها از طریق لاین خروجی کمپرسور یا از منبع خارجی (و گاه مسیرهای لوله کشی طوری انجام می شود که بسته به انتخاب از هر کدام از آنها می توان استفاده نمود) و رد فیلترها می شود که یکی از آنها همیشه در سرویس قرار دارد و فیلتر دیگری بصورت آماده به کار است.

این فیلترها دارای یک مسیر ورودی و دومسیر خروجی می باشند که یکی از آنها گاز تمیز شده به عنوان گاز سیل کننده رابه سیل تزریق می کند و مسیر خروجی دیگر که به عنوان Drain است ذرات و مایعات گازی جدا شده در داخل فیلتر رابه قسمت ورودی کمپرسور که فشار آن پایین است منتقل می کند.

روی هر فیلتر دومسیر دیگری نیز تعبیه شده است که از آنها برای تخلیه کردن گاز داخل فیلتر در هنگام تعویض فیلتر استفاده می شود. همچنین یک سیستم اندازه گیر اختلاف فشار نیز روی مجموعه دو فیلتر نصب شده است که افت فشار گاز در داخل فیلتر را نشان می دهد و در صورتی که حفره های فیلتر مسدود شده باشد (فیلتر کثیف شده باشد) بان نشان دادن اختلاف فشار و متصل بودن این سیستم به قسمت آلارم مسئولین بهره برداری را از آن مشکل آگاه می کند.

۴ در مسیر گاز خروجی از Vent ثانویه که به اتمسفر متصل است یک سیستم آدالیزر گاز تعبیه شده است که در صورتی که درصد هیدروکربوری که همراه با هوای خارج شده از سیل به طرف اتمسفر خارج می شود افزایش پیدا کرده باشد بجز یک سیستم آلارم مسئولین مربوطه را مطلع می سازد. لازم به توضیح است که دلیل بالارفتن هیدروکربور از مسیر Vent ثانویه اسیب دیدن سیل دوم است که حساسیت آن کمتر از سیل اول نمی باشد و می تواند منجر به ایجاد عواقب بعدی گردد.

لازم به توضیح است که از این نوع ب بند در توربین های بخار بزرگ هم استفاده می شود با این تفاوت که به جای Process Gas از بخار با فشار مناسب و از هوا به جای Buffer Gas استفاده می شود ولی استفاده از این نوع اب بند در توربین های بخاری به دلیل زیاد بودن هزینه های اولیه کمتر از کمپرسورها است.

## ضمائم

### انواع رایجش های مختلف مکانیکال سیل ها

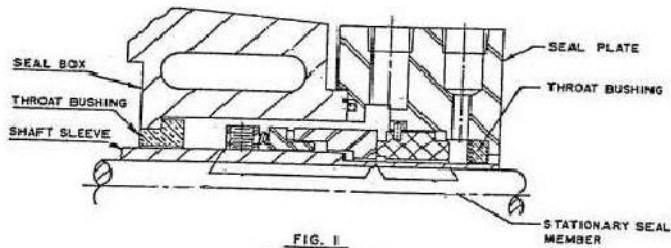


FIG. 1  
NOMENCLATURE

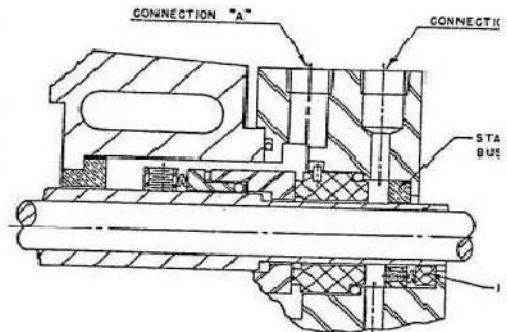


FIG. 2 "PTO" & "HSPTO"  
RECOMMENDED FOR PROCESS TYPE SINGLE END SUCTION VERTICAL SPLIT CASE PUMPS

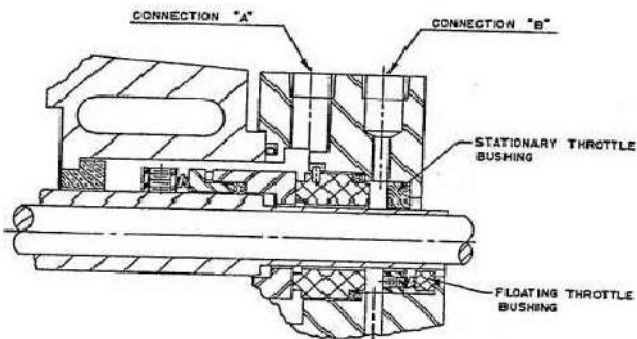


FIG. 3 "PT" & "HSPT"  
RECOMMENDED FOR PROCESS TYPE SINGLE END SUCTION VERTICAL SPLIT CASE PUMPS

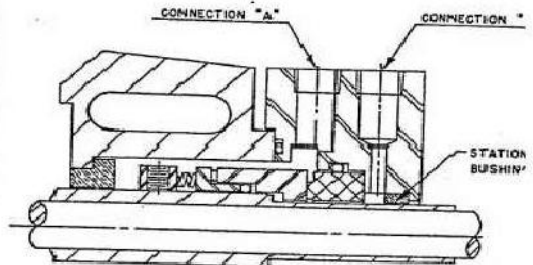


FIG. 4 "HPTO"  
RECOMMENDED FOR PROCESS TYPE SINGLE END SUCTION VERTICAL SPLIT CASE PUMPS

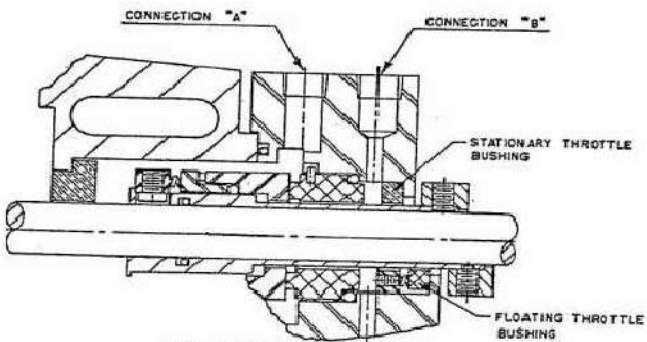


FIG. 5 "PTO" & "HSPTO" CARTRIDGE  
RECOMMENDED FOR HORIZONTAL SPLIT CASE, BARREL TYPE AND VERTICAL PUMPS

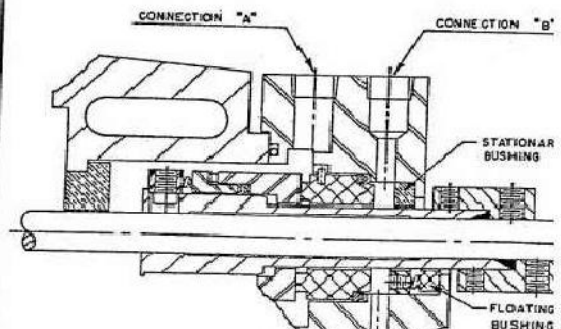
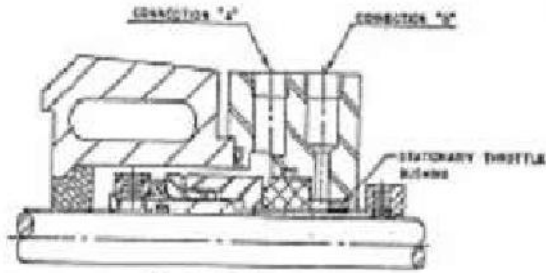


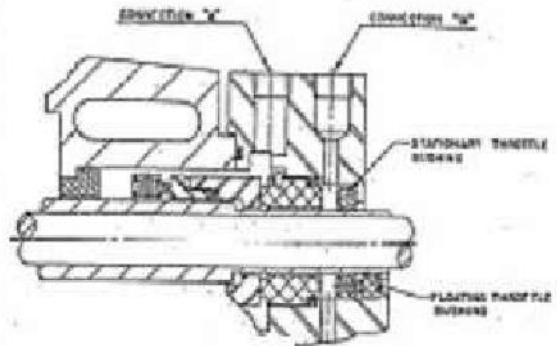
FIG. 6 "PT" & "HSPT" CARTRIDGE  
RECOMMENDED FOR HORIZONTAL SPLIT CASE, BARREL TYPE AND VERTICAL PUMPS



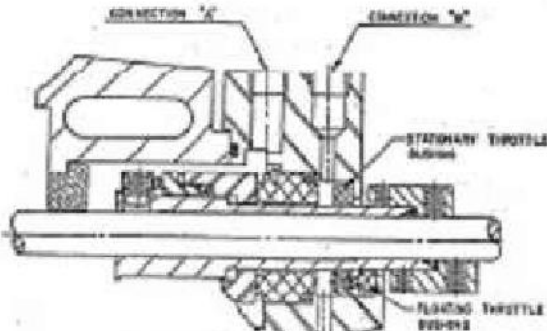
# TYPICAL MECHANICAL SEAL ARRANGEMENTS CONTINUED



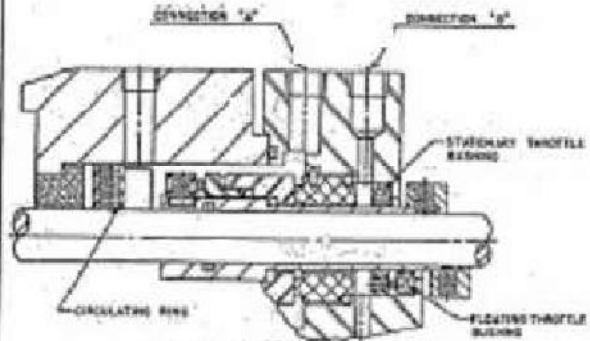
**FIG. 7 "WPT" CARTRIDGE**  
 RECOMMENDED FOR HORIZONTAL SPLIT GATE, BARREL TYPE  
 AND VERTICAL PUMPS



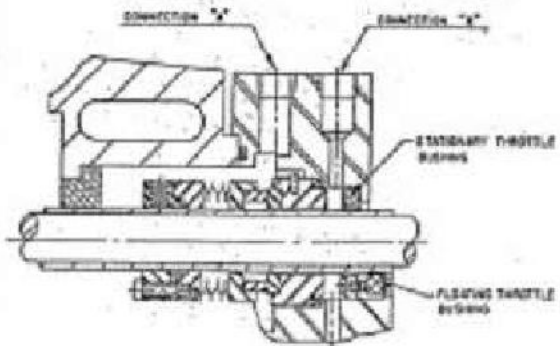
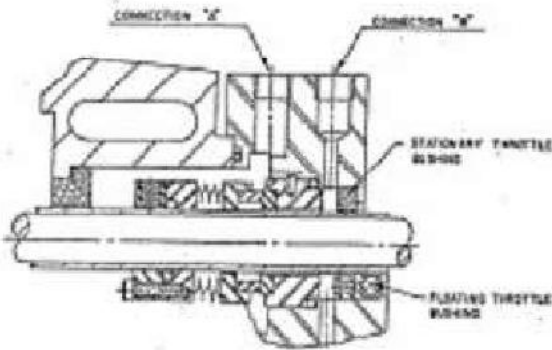
**FIG. 8 "PT" or "PHT"**  
 RECOMMENDED FOR HIGH & LOW TEMPERATURE  
 APPLICATIONS, NEGATIVE 200° TO PLUS 750° F













**FIG. 9 "PT" CARTRIDGE**  
 RECOMMENDED FOR HIGH & LOW TEMPERATURE  
 APPLICATIONS, NEGATIVE 200° TO PLUS 750° F



**FIG. 10 "PT" or "WPT" CARTRIDGE  
 WITH CIRCULATING RING**

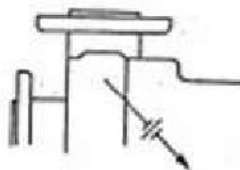


## APPENDIX C SYMBOL DESCRIPTION

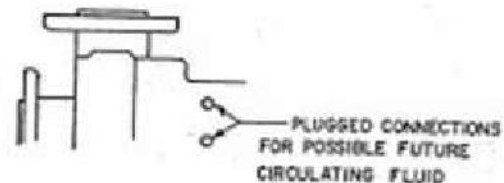
	COOLER		Y TYPE STRAINER
	PRESSURE GAGE, WITH BLOCK VALVE.		FLOW REGULATING VALVE
	DIAL THERMOMETER, WHEN SPECIFIED.		BLOCK VALVE
	PRESSURE SWITCH, WHEN SPECIFIED, INCLUDING BLOCK VALVE.		CHECK VALVE
	CYCLONE SEPARATOR		ORIFICE

## CLEAN PUMPAGE PIPING PLANS

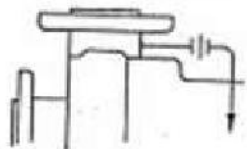
NOTES: (a) THESE PLANS ARE REPRESENTATIVE OF COMMONLY USED SYSTEMS. OTHER VARIATIONS AND SYSTEMS ARE AVAILABLE, AND SHOULD BE SPECIFIED IN DETAIL BY PURCHASER OR AS MUTUALLY AGREED BETWEEN PURCHASER AND VENDOR.



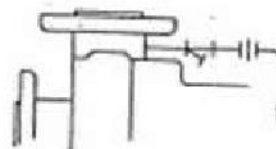
PLAN 01  
INTEGRAL (INTERNAL) RECIRCULATION  
FROM PUMP DISCHARGE TO SEAL.



PLAN 02  
DEAD-ENDED SEAL BOX WITH NO CIRCULATION  
OF FLUSH FLUID. WATER-COOLED BOX  
JACKET AND THROAT BUSHING REQUIRED, UNLESS  
OTHERWISE SPECIFIED.

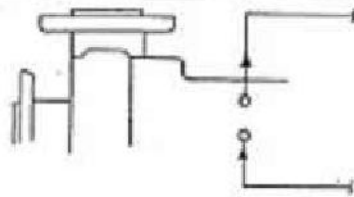


PLAN 11  
RECIRCULATION FROM PUMP CASE THRU  
ORIFICE TO SEAL.



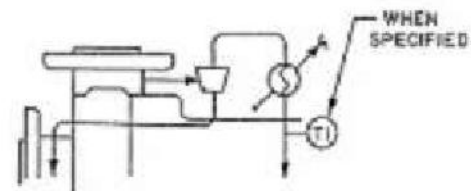
PLAN 12  
RECIRCULATION FROM PUMP CASE THRU  
STRAINER AND ORIFICE TO SEAL.

## DIRTY OR SPECIAL PUMPAGE CONTINUED



PLAN 33

CIRCULATION OF CLEAN FLUID TO DOUBLE SEAL FROM AN EXTERNAL CIRCULATION SYSTEM. SEE NOTE (b)



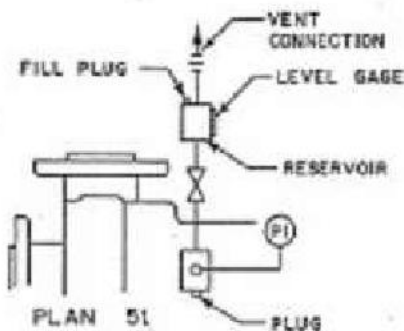
PLAN 41

RECIRCULATION FROM PUMP CASE THRU CYCLONE SEPARATOR DELIVERING CLEAN FLUID THRU COOLER TO SEAL AND FLUID WITH SOLIDS BACK TO PUMP SUCTION.

## PIPING FOR THROTTLE BUSHING OR AUXILIARY SEAL DEVICE

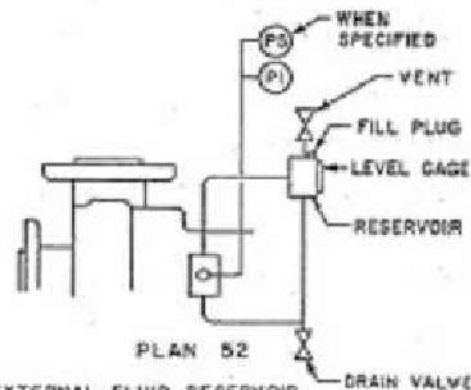
NOTES: (a) THESE PLANS ARE REPRESENTATIVE OF COMMONLY USED SYSTEMS. OTHER VARIATIONS AND SYSTEMS ARE AVAILABLE, AND SHOULD BE SPECIFIED IN DETAIL BY PURCHASER OR AS MUTUALLY AGREED BETWEEN PURCHASER AND VENDOR.

(b) FOR PLANS 51, 52, 61 AND 62. PURCHASER SHALL SPECIFY FLUID CHARACTERISTICS WHEN SUPPLEMENTAL SEAL FLUID IS PROVIDED. VENDOR SHALL SPECIFY THE REQUIRED GPM AND PSIG WHERE THESE ARE FACTORS. (SUCH AS WHEN AUXILIARY SEAL IS OUTSIDE MECHANICAL TYPE).



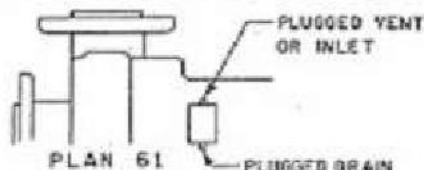
PLAN 51

DEAD ENDED BLANKET (USUALLY METHANOL). SEE NOTE (b)



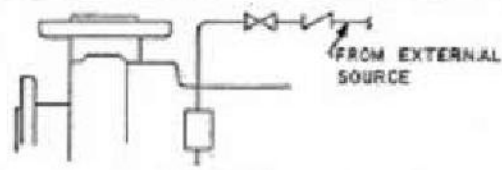
PLAN 52

EXTERNAL FLUID RESERVOIR SEE NOTE (b)



PLAN 61

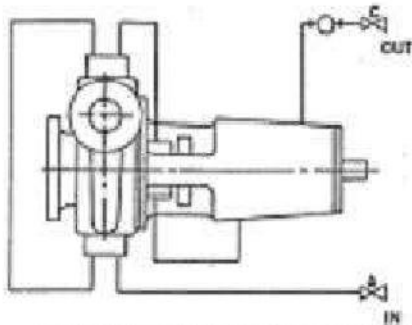
TAPPED CONNECTIONS FOR PURCHASER'S USE. NOTE (b) SHALL APPLY WHEN PURCHASER IS TO SUPPLY FLUID (STEAM, GAS, WATER, OTHER) TO AUXILIARY SEALING DEVICE.



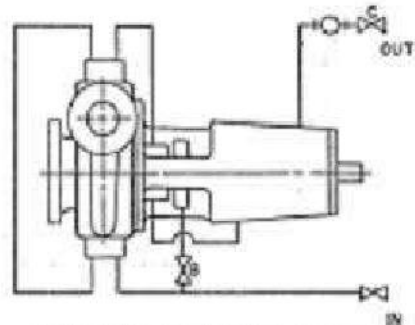
PLAN 62

EXTERNAL FLUID QUENCH (STEAM, GAS, WATER, OTHER) SEE NOTE (b).

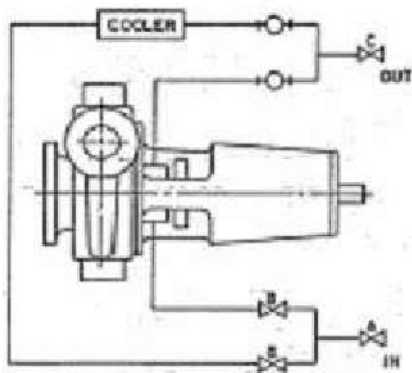
## COOLING WATER PIPING CONTINUED



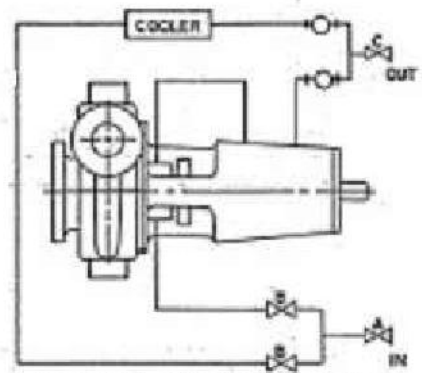
COOLING TO PEDESTALS, STUFFING BOX JACKET AND BEARING HOUSING IN SERIES.



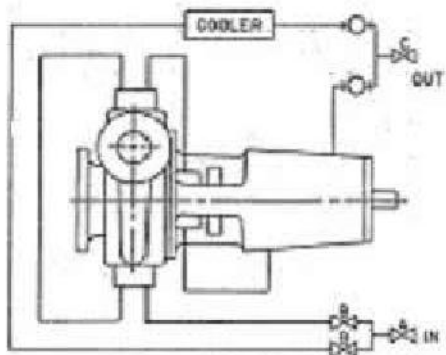
COOLING TO PEDESTALS, STUFFING BOX JACKET AND BEARING HOUSING IN SERIES WITH PARALLEL FLOW TO SEAL PLATE.



COOLING TO STUFFING BOX JACKET WITH PARALLEL FLOW TO COOLER.



COOLING TO STUFFING BOX JACKET AND BEARING HOUSING IN SERIES WITH PARALLEL FLOW TO COOLER.



COOLING TO PEDESTALS, STUFFING BOX JACKET AND BEARING FRAME IN SERIES WITH PARALLEL FLOW TO COOLER.

### NOTES

☒ VALVE

○● SIGHT FLOW INDICATION

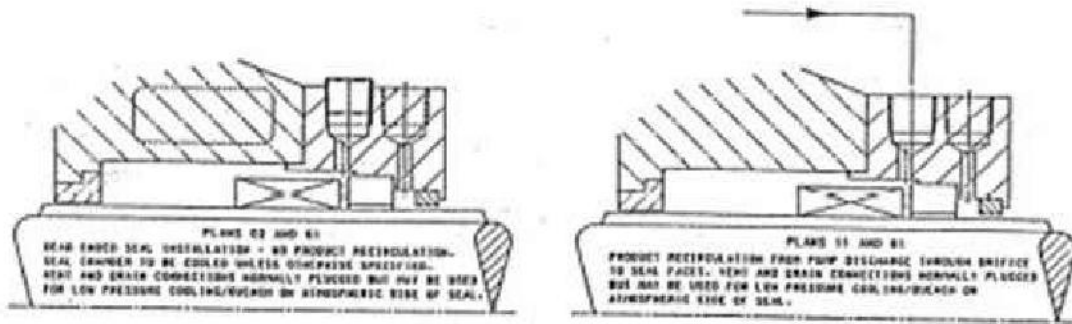
VALVE "A" INLET, SHUT-OFF VALVE

VALVE "B" BRANCH FLOW CONTROL VALVE

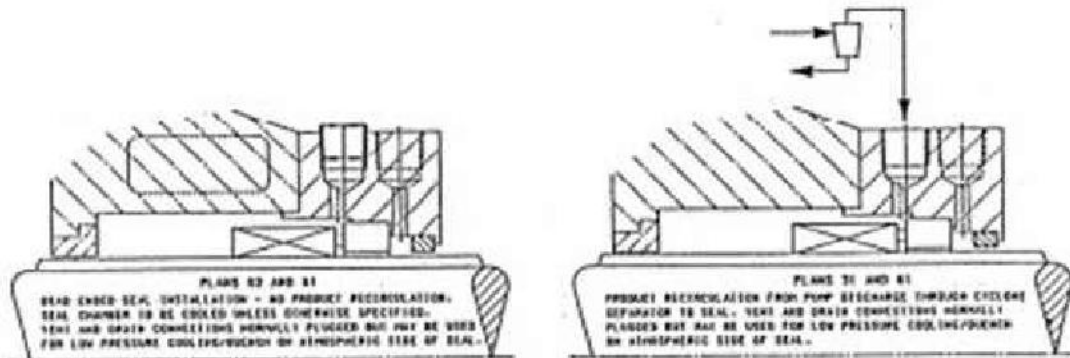
VALVE "C" OUTLET, SHUT-OFF VALVE

(OPTIONAL)

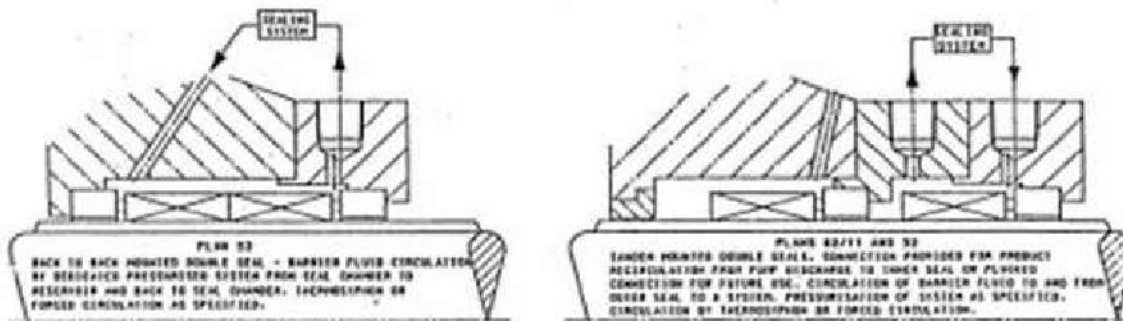
Seal Selection



ARRANGEMENT A



ARRANGEMENT B

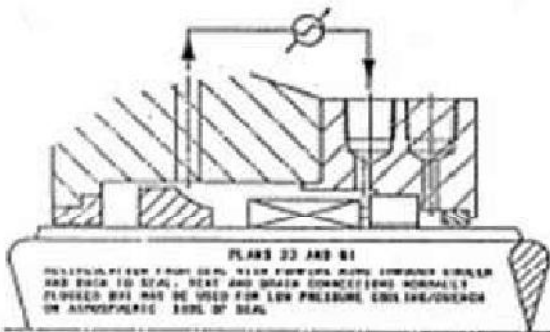
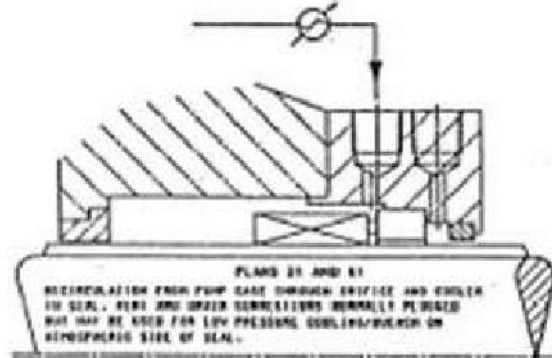
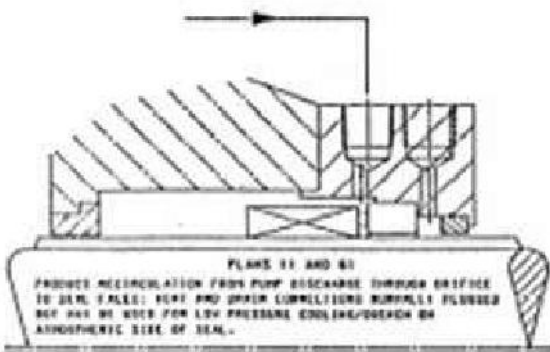


ARRANGEMENT C

Seal arrangements based on piping plans included in  
API 610 (Drain and vent connections not shown).

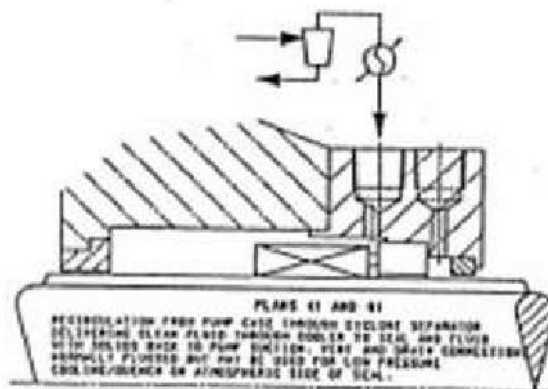
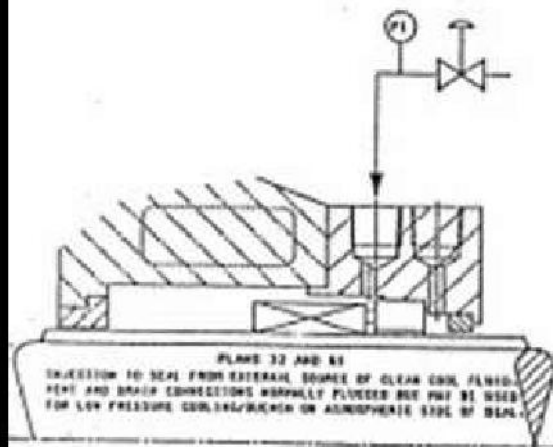
continued

Mechanical Seal Practice for Improved Performance



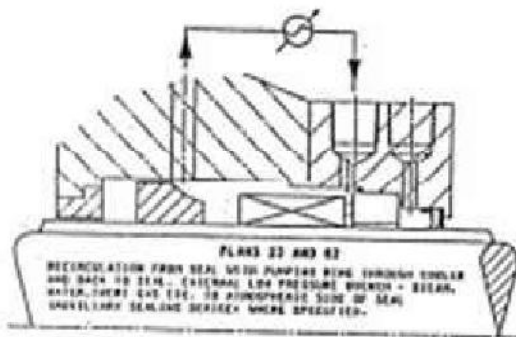
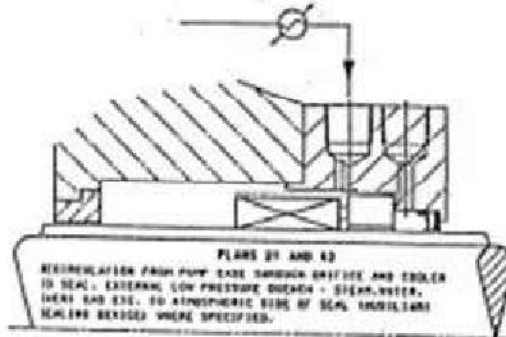
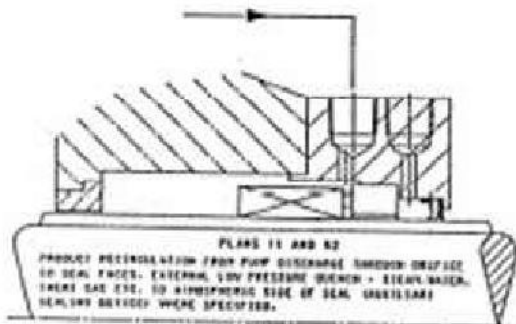
Note. The use of Plan 11 in conjunction with a Neck Bush is intended to increase the pressure in the seal chamber hence to provide a margin above vapour pressure to ensure stable face conditions. If this pressure increase will be insufficient, cooling of the product to the seal must be used. (Plans 21 or 23.)

ARRANGEMENT D



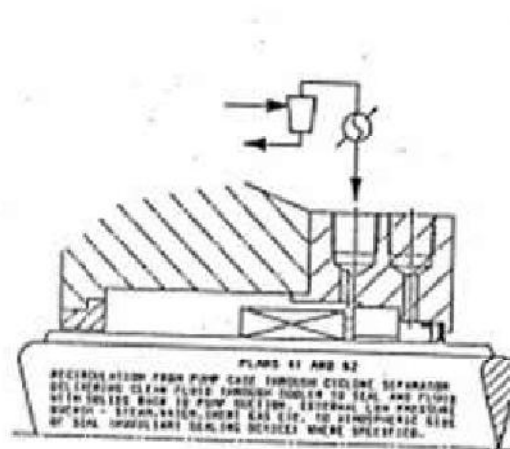
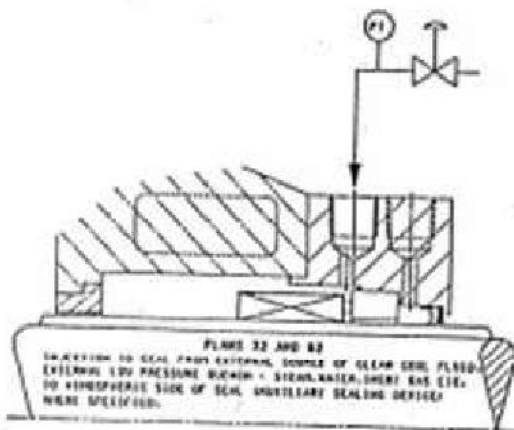
ARRANGEMENT E

Mechanical Seal Practice for Improved Performance



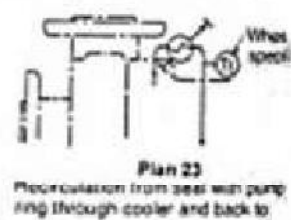
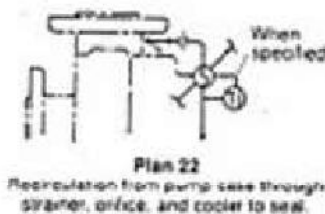
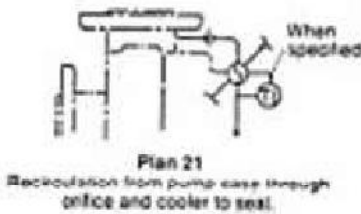
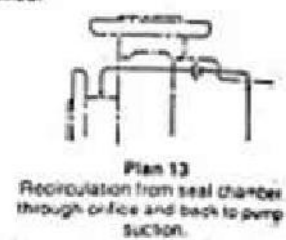
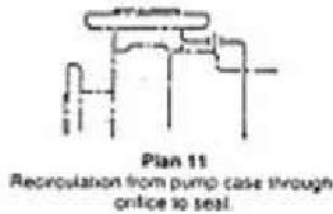
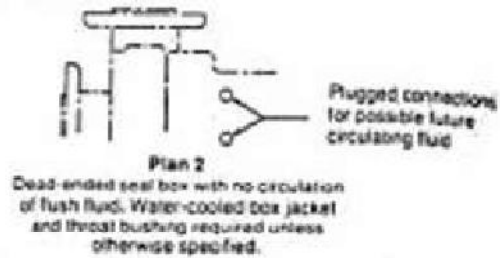
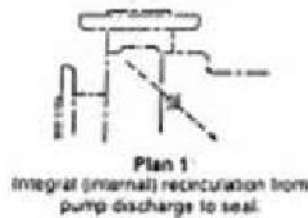
Note. The use of Plan 11 in conjunction with a Neck Bush is intended to increase the pressure in the seal chamber hence to provide a margin above vapour pressure to ensure stable face conditions. If this pressure increase will be insufficient, cooling of the product to the seal must be used. (Plans 21 or 23.)

ARRANGEMENT H

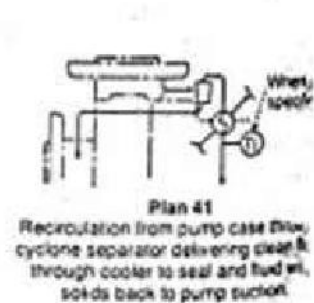
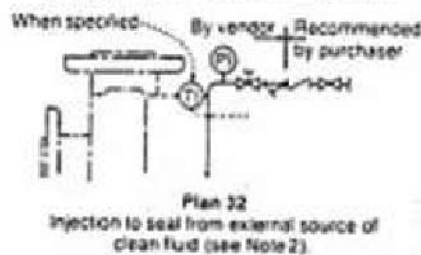
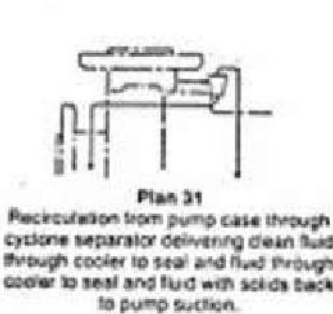


ARRANGEMENT I

## Clean Pumpage



## Dirty or Special Pumpage



(P) Pressure gage with block valve

(T) Dial thermometer

(PS) Pressure switch with block valve

(CS) Cyclone separator

(FI) Flow indicator

(S) Y-type strainer

(FV) Flow-regulating valve

(BV) Block valve

(CV) Check valve

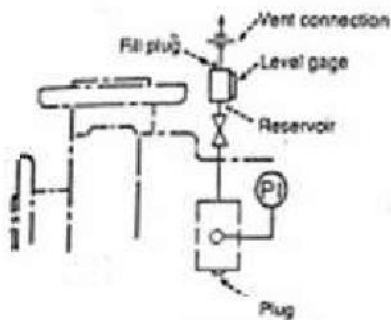
(O) Orifice

### NOTES:

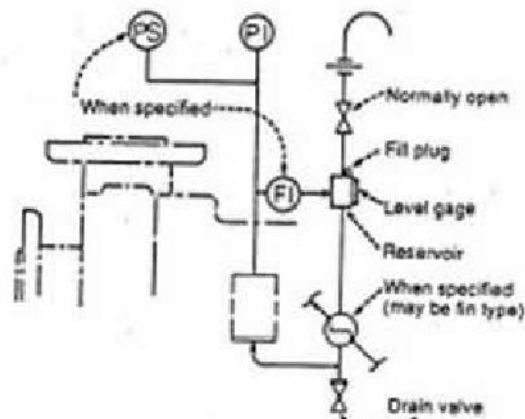
1. These plans represent commonly used systems. Other variations and systems are available and should be specified in detail by the purchaser or mutually agreed upon by the purchaser and the vendor.
2. For Plan 32, the purchaser shall specify the fluid characteristics, and the vendor shall specify the volume (gallons per minute) and pressure (pounds per square inch gage) required.

Piping for mechanical seals from API Standard 610, 6th ed.  
Petroleum Institute)

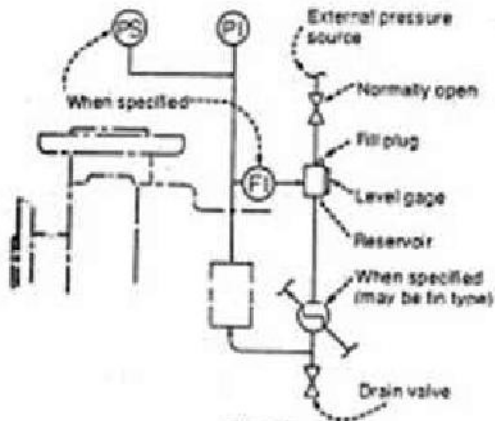




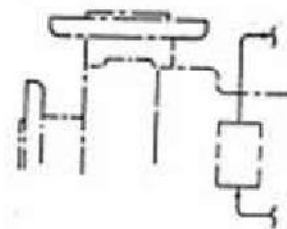
**Plan 51**  
Dead-ended blanket (usually methanol, see Note 2).



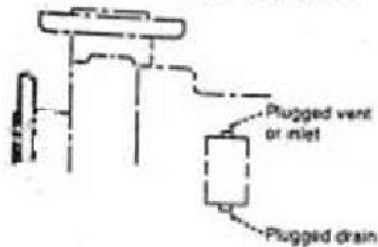
**Plan 52**  
External fluid reservoir (see Note 2), nonpressurized, thermosiphon or forced circulation, as required.



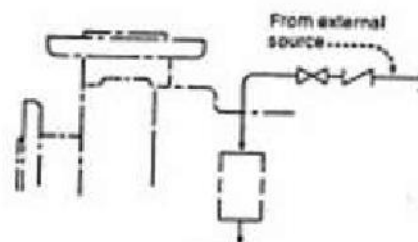
**Plan 53**  
External fluid reservoir (see Note 2), pressurized, thermosiphon or forced circulation, as required.



**Plan 54**  
Circulation of clean fluid from an external system (see Note 2).



**Plan 51**  
Tapped connections for purchaser's use. Note 2 shall apply when purchaser is to supply fluid (steam, gas, water, etc.) to auxiliary sealing device.



**Plan 62**  
External fluid quench (steam, gas, water, etc., see Note 2).

**Notes:**

1. These plans represent commonly used systems. Other variations and systems are available and should be specified in detail by the purchaser or mutually agreed upon by the purchaser and the vendor.
2. The purchaser shall specify the fluid characteristics when supplemental seal fluid is provided. The vendor shall specify the volume (gallons per minute) and pressure (pounds per square inch gage) required, where these are factors.

Properties of Common Seal Face Materials

Property	Cast Iron	Ni-steel	Ceramic			Carbides			Carbon			
			85% (Al <sub>2</sub> O <sub>3</sub> )	99% (Al <sub>2</sub> O <sub>3</sub> )	Tungsten (6% Co)	Silicon Si-C	Resin	Balbir	Bronze	Si-C Comp.		
Modulus of elasticity, X 10 <sup>6</sup> lb/in <sup>2</sup> (X 10 <sup>5</sup> MPa)	13-15.95 (90-110)	10.5-16.9 (72-117)	32 (221)	50 (345)	90 (621)	48-57 (331-393)	2.5-4.0 (17.2-27.6)	1.04-4.1 (7.2-29.3)	2.9-4.4 (20-30)	2-2.3 (13.8-15.9)		
Tensile strength, X 10 <sup>3</sup> lb/in <sup>2</sup> (MPa)	65-130 (448-827)	30-45 (139-310)	20 (133)	39 (269)	123-25 (850)	20-65 (142)	4.5-9 (31-62)	8-8.6 (55-56)	7.5-9 (52-62)	2 (14)		
Coefficient of thermal expansion X 10 <sup>-4</sup> , in/in·°F (cm/cm·K)	6.6 (11.88)	6.5-6.8 (11.7-12.24)	3.9 (7.02)	4.3 (7.74)	2.53 (4.55)	1.88 (3.38)	2.3-3.4 (4.14-6.12)	2.1-2.7 (3.79-4.86)	2.4-3.1 (4.32-5.58)	2.4-3.2 (4.32-5.76)		
Thermal conductivity, Btu·in/h·ft <sup>2</sup> ·°F (W/m·K)	23-29 (39.79-50.17)	25-28 (43.25-48.44)	8.5 (14.70)	14.5 (25.08)	41-45 (70.93-83.04)	41-60 (70.93-103.8)	3.8-12 (6.57-20.78)	6-9 (10.38-15.57)	8-8.5 (13.84-14.70)	30 (51.8)		
Density, lb/in <sup>3</sup> (kg/m <sup>3</sup> )	0.259-0.268 (7169-7418)	0.294-0.298 (7307-7418)	0.123 (3403)	0.137 (3792)	0.59 (16,531)	0.104 (2879)	0.064-0.099 (1771-1910)	0.083-0.112 (2297-3100)	0.083-0.097 (2297-2685)	0.067-0.070 (1854-1938)		
Hardness	Brinell		Rockwell A			Rockwell 45N	Shore					
	217-289	131-153	87	87	92	86-88	80-105	60-95	70-92	90 Rockwell 15T		