



رفع لرزش خطوط لوله ورودی و خروجی الکتروکمپرسورهای رفت و برگشتی ایستگاه جمع آوری و تقویت فشار گاز بینک در شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران

(اجرای پیشنهاد شماره ۴۲۱۶ در شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران)

علی قاسمی^۱، رحمان چهارده چریک^۲، مرتضی یزدانپرست^۳، منصور خدادادی^۴، حمزه صبری^۵
سرپرست پروژه مهندسی فراورش شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران

Sefabadi@yahoo.com

^۲ رئیس ایستگاههای تقویت فشار و تزریق گاز بخش بی حکیمه / رگ سفید / بینک / نرگسی و سیاهمکان شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران

rahman.ch.14@gmail.com

^۳ کارشناس ارشد مکانیک خدمات مهندسی تعمیرات شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران

yazdanparast@gs.nisoc.ir

^۴ سرپرست ایستگاه تقویت فشار و تزریق گاز بینک شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران

mansourkhodadadi@gmail.com

^۵ سرپرست تعمیرات مکانیک بینک شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران

sabri.h@gs.nisoc.ir

چکیده

لوله های ورودی و خروجی کمپرسورهای ردیف های تراکم ایستگاه جمع آوری و تقویت فشار گاز بینک در شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران از بدو راه اندازی دارای لرزش شدید بوده که این معضل باعث ایجاد خسارت و صدمات به سیستم لوله کشی و کمپرسورها گردیده بود. مجموعه اقدامات انجام شده از سوی مجری پروژه و حتی شرکت خارجی سازنده کمپرسورها، برای رفع مشکل بدلیل عدم رفع منبع ایجاد لرزش به میزانی نبود که بتواند کارکرد پایدار و لرزش استاندارد کمپرسورها را تأمین نماید و مشکلات ناشی از لرزش باعث از سرویس خارج شدن این کمپرسورها و وقفه در تولید می گردید. در سال ۱۳۹۱ با تشکیل کارگروهی متشکل از کارشناسان شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران با انجام بررسی و مطالعات با ارائه راهکارهای لازم جهت رفع لرزش یاد شده، با طراحی و ساخت و نصب صفحه ایجاد اختلاف فشار در نقطه ای معین از خروجی کمپرسورها، میزان لرزش این کمپرسورها در محدوده مجاز و حتی پایین تر از شرایط استاندارد خود رسید. با انجام این مهم علاوه بر جلوگیری از گازسوزی در زمان توقف ردیف های تراکم بدلیل ضرورت انجام کارهای تعمیراتی و از طرفی کاهش آلودگی زیست محیطی، افزایش میزان مایعات گازی کارخانه گاز و گاز مایع -۱۳۰۰ سیاهمکان، افزایش تزریق گاز در مخزن نفتی بی بی حکیمه و کاهش کارکرد ساعت کار نیروی انسانی شده و صرفه جویی معادل ۳۰ میلیارد تومان برای شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران در پی داشته است.

کلمات کلیدی

کمپرسورهای رفت و برگشتی، لرزش، گچساران، صفحه اختلاف فشار، بینک



۱- مقدمه

ایستگاه جمع آوری و تقویت فشار گاز بینک در ۲۵ کیلومتری شمال غربی شهرستان گناوه ساحل خلیج فارس در استان بوشهر قرار داشته و زیر مجموعه شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران بوده که از بدو راه اندازی در اسفندماه ۱۳۸۳، لوله های ورودی و خروجی کمپرسورهای آن دارای لرزش شدید بوده و بر اساس گزارشات ارائه شده لرزش های بوجود آمده سبب گردیده که در اثر سایش لوله ها (در اثر حرکت لوله ها روی Support ها) و جداسدن بعضی از اتصالات ، مکرراً به سیستم لوله کشی و اتصالات مربوطه صدماتی وارد گردد . مجموعه اقدامات انجام شده از سوی مجری پروژه و حتی شرکت سازنده کمپرسورها (KOBELCO ژاپن) برای رفع مشکل بدلیل عدم رفع منبع ایجاد لرزش به میزانی نبود که بتواند کارکرد پایدار و لرزش استاندارد کمپرسورها را تأمین نماید و سطح لرزش به حدی بود که پیچ های پایه فونداسیون بطور روزانه شکسته می شد و باید ساعت ها ردیف از مدار عملیاتی خارج و مجدداً جوشکاری و ترمیم می گردید .

۲- شرح فرآیند

ایستگاه جمع آوری و انتقال گازهای همراه بینک با هدف جمع آوری گازهای همراه واحد بهره برداری بینک ، فشارافزایی و انتقال این گازها به کارخانه گاز وگازمایع ۱۳۰۰ طراحی واحداث گردیده است. این ایستگاه از سه ردیف تراکم مشابه تشکیل گردیده که همواره دو ردیف در سرویس عملیاتی و یک ردیف بعنوان یدک می باشد. هر ردیف شامل سه دستگاه کمپرسور رفت و برگشتی می باشد که این کمپرسورها بصورت پشت سر هم و توسط یک موتور برقی به حرکت در می آیند و طی سه مرحله ، عملیات فشارافزایی صورت می پذیرد. بر اساس شرایط طراحی ، گازهای مراحل دوم ، سوم وچهارم ارسالی از واحد بهره برداری توسط کمپرسور فشار ضعیف تا فشار (bar g) ۸.۴ متراکم می گردند. سپس با اضافه شدن گاز مرحله اول ، مجموع گازها در مرحله اول تراکم فشار بالا (HP1) تا فشار (bar g) ۲۰/۸ و در مرحله دوم تراکم فشار بالا (HP2) تا فشار (bar g) ۵۱.۶ فشارافزایی می شوند.

۳- عملکرد کمپرسورهای رفت و برگشتی

کمپرسورهای رفت و برگشتی از نوع کمپرسورهای جابجایی مثبت می باشند که حرکت پیستون در درون یک سیلندر با حجم مشخص ، سبب افزایش فشار گاز درون سیلندر می گردد. باتوجه به عملکرد این نوع کمپرسورها ، جریان عبوری از این وسایل جریانی متناوب خواهد بود که در اثر عبور این جریان متناوب وجود لرزش (در حد نرمال) در سیستم لوله کشی مربوطه امری اجتناب ناپذیر می باشد. به منظور کنترل لرزش های ناشی از جریان تناوبی درون سیستم لوله کشی کمپرسورها ، می بایست اقدامات مقتضی صورت پذیرد که در کتاب های مرجع به تفصیل به این موضوع پرداخته شده و راهکارهای مختلف از جمله استفاده از ظروف نوسان گیر ساده و یا با Baffle ، استفاده از سیستم لوله کشی مناسب ، استفاده از اوریفیس و یا ترکیباتی از این ادوات پیشنهاد گردیده که لازم است باتوجه به شرایط طراحی / عملیاتی موردنظر ، استفاده صحیح از این وسایل مدنظر قرارگیرد. شایان ذکر است که بر اساس طراحی اولیه ایستگاه تقویت فشار گاز بینک ، جهت کاهش لرزش در سیستم لوله کشی کمپرسورها ، در قسمت ورودی و خروجی هریک از کمپرسورها ظرف نوسان گیر (Surge Drum) به همراه یک عدد صفحه سوراخ دار (Orifice) پیش بینی و نصب گردیده است.

۴- دلایل احتمالی لرزش

باتوجه به بررسی ها و مشاهدات صورت گرفته در بازدید به عمل آمده از ایستگاه موردنظر ، می توان دلایل احتمالی بروز لرزش در

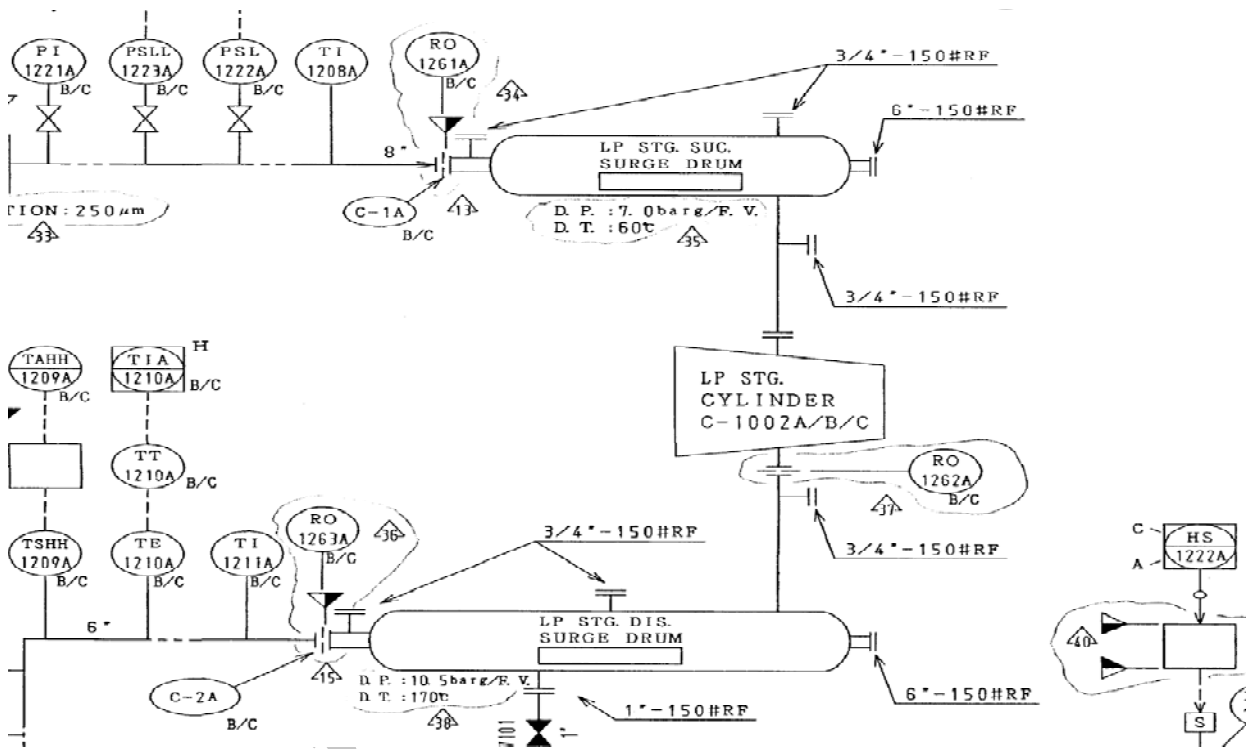
سیستم لوله کشی را به شرح زیر دسته بندی نمود :

- ✓ نامناسب بودن قطر اوریفیس نصب شده در مسیرهای ورودی و خروجی کمپرسورها.
- ✓ کافی نبودن حجم درنظر گرفته شده برای مخازن نوسانگیر تعبیه شده در مسیرهای ورودی و خروجی.

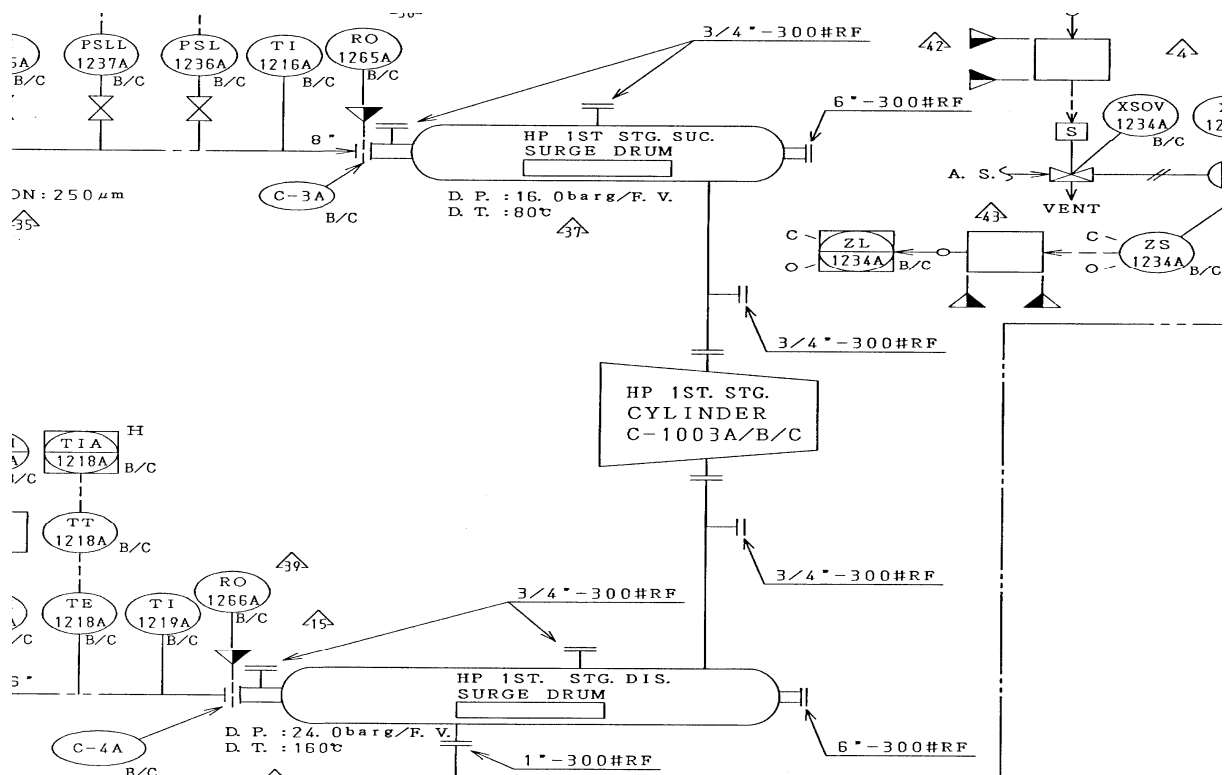


✓ سیستم لوله کشی مسیرهای ورودی و خروجی مراحل اول و دوم کمپرسورهای فشار بالا به گونه ای احداث گردیده که در مسیرهای یادشده بدلیل پیچ و خم های متعدد از زانوهای ۹۰ درجه بسیاری استفاده گردیده است. تغییر جهت سیال در داخل خطوط لوله سبب تغییر **Momentum** و در نهایت باعث ایجاد لرزش در سیستم لوله کشی می گردد. اجرای ساده تر و صحیح سیستم لوله کشی مورد نظر (با انجام مطالعات دقیق) و استفاده از اتصالات و تکیه گاه های مناسب می تواند در کاهش میزان لرزش مؤثر باشد.

شماتیک گاز ورودی به کمپرسور مرحله اول (فشار ضعیف)



شماتیک گاز ورودی به کمپرسور مرحله دوم (فشار متوسط)



۵- پیشنهادها جهت کاهش لرزش

از آنجا که بر اساس اندازه گیری های بعمل آمده توسط اداره مهندسی تعمیرات مکانیک ، کمپرسورهای موجود در ایستگاه بینک لرزش نداشته و تنها سیستم لوله کشی دارای لرزش غیرمجاز می باشد ، لذا بر اساس پیشنهادات ذیل جهت بهبود وضع موجود و کاهش لرزش تا میزان طبیعی و نرمال ارائه می گردد.

✓ وجود اوریفیس با قطر مناسب می تواند در کاهش نوسانات جریان و در نتیجه کاهش لرزش نقش مؤثری داشته باشد. بر این اساس پیشنهاد می گردد در مسیرهایی که دارای لرزش بیش از حد طبیعی می باشند مسیرهای ورودی کمپرسورهای فشار بالا (HP) ، اوریفیس های با قطر ۸۰٪ ، ۷۰٪ و ۶۰٪ قطر اوریفیس های موجود نصب و در هریک از این شرایط میزان لرزش اندازه گیری و نسبت به قبل مقایسه گردد. در هریک از این آزمایشات که لرزش در حد مطلوب اندازه گیری شود و مشکل فرآیندی با تعویض قطر اوریفیس بوجود نیاید ، قطر اوریفیس بکار رفته در آن حالت مناسب خواهد بود.

✓ باتوجه به اطلاعات جمع آوری شده در خصوص میزان لرزش سیستم لوله کشی کمپرسورها ، لازم است مطالعه دقیق و همه جانبه سیستم لوله کشی و آنالیز لرزش انجام پذیرد و بر اساس نتایج این مطالعات و در صورت نیاز سیستم لوله کشی صحیح به همراه استفاده از تکیه گاه ها و اتصالات مناسب مدنظر قرار گیرد.

✓ باتوجه به توضیحات ارائه شده قبلی ، نوع جریان در کمپرسورهای رفت و برگشتی بصورت متناوب می باشد. یعنی در هنگام باز شدن شیر ورودی میزان مشخصی گاز به کمپرسور وارد و پس از بسته شدن این شیر و انجام عمل تراکم ، شیر خروجی باز و گاز با فشار بیشتر وارد مسیر خروجی می گردد. اگر ورودی و خروجی کمپرسورها به لوله های ورودی و خروجی مستقیماً متصل گردند ، سبب خواهد شد که در زمان نسبتاً کوتاهی تغییرات ونوسانات جریان کمپرسورها به خطوط لوله ورودی و خروجی منتقل گردد. این موضوع سبب می شود که شوک نوسانات جریان ناشی از عملکرد این نوع کمپرسورها به خطوط لوله منتقل گردد. برای پرهیز از مشکل ظروف نوسان گیر در مسیرهای ورودی و خروجی تعبیه می گردد که در صورت مناسب بودن حجم آنها نوسانات جریانی



ایجاد شده ، کاهش می یابد. از آنجا که عمده لرزش های غیرطبیعی مربوط به ورودی کمپرسورهای فشار بالا (HP1) می باشد ، لذا برای اطمینان از اندازه مخازن نوسان گیر در نظر گرفته شده برای ورودی های این کمپرسورها انجام آزمایش زیر برای کمپرسور مرحله اول فشار بالا (HP1) پیشنهاد می گردد. بمنظور افزایش حجم مخزن نوسان گیر تعبیه شده در ورودی این کمپرسور (C-1002A) می بایست از Suction Scrubber کمپرسور یدک همان مرحله (V-1005C) استفاده نمود. در این خصوص لازم است کلیه ورودی ها و خروجی های V-1005C بسته و این ظرف ایزوله گردد ، سپس با یک انشعاب با قطر مناسب (حداقل ۶ اینچ)، نوسان گیر کمپرسور موردنظر (C-1002A) را به این ظرف وصل نموده و از حجم آن استفاده نماییم در این حالت چنانچه لرزش در لوله های ورودی کمپرسور این مرحله کاهش یابد ، این موضوع نشان دهنده مناسب نبودن حجم نوسان گیر در نظر گرفته شده برای ورودی این کمپرسور می باشد. آزمایش فوق را می توان برای مرحله دوم کمپرسور فشار بالا (HP2) به روش مشابه انجام داد.

۲- نتایج

این اقدام ارزنده کارگروه شرکت بهره برداری نفت و گاز گچساران، باعث صرفه جویی حداقل ۹۴۲ میلیون تومان بعلت عدم نیاز به اجرای پروژه پژوهشی جهت انجام مطالعات توسط شرکت مشاور و هم چنین مبلغ ۲ میلیارد تومان بابت عدم اجرای پروژه مذکور توسط پیمانکار و صرفه جویی معادل ۲۷ میلیارد تومان طی یکسال بدلیل جلوگیری از گازسوزی در زمان توقف ردیف های تراکم بدلیل ضرورت انجام کارهای تعمیراتی و از طرفی کاهش آلودگی زیست محیطی ، افزایش میزان مایعات گازی کارخانه گاز وگازمایع- ۱۳۰۰ سیاهمکان و در نتیجه افزایش خوراک پتروشیمی ، افزایش تزریق گاز در مخزن نفتی بی بی حکیمه و کاهش کارکرد ساعت کار نیروی انسانی را در پی داشته است.

محاسبات اقتصادی رفع لرزش خطوط لوله ورودی و خروجی الکتروکمپرسورهای رفت و برگشتی

ایستگاه جمع آوری و تقویت فشار گاز بینک

۸۵ مرتبه	میانگین تعداد دفعات شکستگی پایه و بریدن بیج پایه های سرج درام Surge Drum طی سال
۴ ساعت	متوسط میزان ساعت بسته بودن ردیف تراکم بعلت انجام کارهای تعمیراتی
۳۴۰ ساعت	کل میزان ساعت بسته بودن ردیف در طول سال ۱۳۹۱
۹۲ میلیون فوت مکعب	کل میزان گازسوزی بعلت بسته بودن ردیف طی سال ۱۳۹۱
۷۸۲۰ بشکه	میزان مایعات گازی (Yield - ۸۵bbl/scf)
۳۵۰۰\$	قیمت هر میلیون استاندارد فوت مکعب گاز
۱۰۰\$	قیمت هر بشکه مایعات گازی
۳۲۲۰۰۰\$	قیمت از دست رفته گاز در طول سال ۱۳۹۱
۷۸۲۰۰۰\$	قیمت از دست رفته مایعات گازی در طول سال ۱۳۹۱
۱۱۰۴۰۰۰\$	جمع کل قیمت از دست رفته گاز و مایعات گازی در طول سال ۱۳۹۱
۲۴۵۰ تومان	قیمت هر دلار
۲۷۰۴۸۰۰۰۰ تومان	قیمت ریالی هر زرفت گاز و مایعات گازی طی سال ۱۳۹۱
۲۱۶۳۸۴۰۰۰۰ تومان	هر زرفت گاز و مایعات گازی طی ۸ سال گذشته از بدو راه اندازی (۱۳۸۳) تاکنون



منابع :

- [۱] European Forum Reciprocating Compressors (EFRC), Guidelines for Vibrations in Reciprocating Compressor System ۲۰۰۹ Third Edition May ۲۰۱۲
- [۲] Eugene Broerman, Southwest Research Institute , THE EFFECT OF COMPRESSOR CYLINDER DESIGN ON NOZZLE PULSATIONS - FIELD TEST RESULTS OF THE DRESSER-RAND DDV PIPELINE CYLINDER This presentation is based on a paper prepared for the ۲۰۰۸ Gas Machinery Conference, Oct. ۷-۸, Albuquerque, New Mexico, U.S.A. .
- [۳] RECIPROCATING COMPRESSOR REVISION NO. DATE (API ۶۱۸-۴TH) DATA SHEET PAGE ۹ OF ۱۷ BY SI UNITS
- [۴] Amin Almasi " Pulsation Suppression Device Design for Reciprocating Compressor ", World Academy of Science, Engineering and Technology ۵۵ ۲۰۰۹
- [۵] Avoiding fatigue failures in reciprocating compressors follow these steps to minimize pressure pulsation and vibration, which are often to blame.(Engineering Practice
- [۶] J.C.Wachel & J.D.Tison , "Vibration in Reciprocating Machinery And Piping Systems "Engineering Dynamics Incorporated , San Antonio , Texas

Archive of SID