

نقش مبردهای خالص و مخلوط در کمینه سازی توان مصرفی سیستم های تبرید تراکمی مورد استفاده در صنایع نفت و گاز

مصطفی مافی^۱، امیرحسین مرادی^۲

۱- استادیار گروه مهندسی مکانیک، دانشگاه بین المللی امام خمینی، m.mafi@eng.ikiu.ac.ir
۲- دانشجوی کارشناسی ارشد مهندسی مکانیک، دانشگاه بین المللی امام خمینی، en.amirhossein@hotmail.com

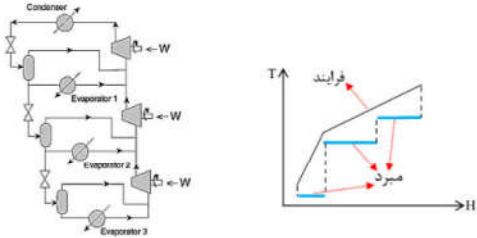
چکیده

سیستم های تبرید مورد استفاده در صنعت نفت و گاز از جمله صنایع انرژی بر محسوب می گردند. این فرایندها به منظور تامین سرمایش مورد نیاز واحدهای فرایندی در بخش های مختلفی از جمله سیستم های جداسازی و مایع سازی گاز طبیعی مورد استفاده قرار می گیرند. در دهه های اخیر تلاش گسترده ای در راستای کمینه سازی توان مصرفی و بهبود کارایی واحدهای تبرید صورت گرفته است. در این میان، استفاده از چرخه های تبرید با مبردهای چند جزیی و جایگزینی آنها با فرایندهای مرسوم مبرد خالص، از جمله مهمترین اقداماتی از که تا کنون در این حوزه مطرح شده اند. استفاده از مبرد چند جزیی در این چرخه ها، ضمن کاهش فاصله بین جریان های سرد (مبرد) و گرم (فرایند) در مبدل های حرارتی، باعث کاهش توان مصرفی فرایند شده و همچنین، در تعديل هزینه های ناشی از استفاده از فرایندهای پیچیده چند طبقه ای مبرد خالص موثر است. در این تحقیق دو فرایند مبرد چند جزیی و اکسپاندری نیتروژنی ساده، که از جمله فرایندهای پر کاربرد در حوزه مایع سازی گاز طبیعی می باشند، انتخاب و ضمن مقایسه منحنی های سرمایشی و گرمایشی این دو فرایند، میزان بهبود توان مصرفی، در صورت استفاده از مبرد چند جزیی بررسی گردید. نتایج نشان دهنده کاهش ۴۰ درصدی توان مصرفی در صورت جایگزینی فرایند مبرد چند جزیی می باشد.

کلیدواژگان: مبرد چند جزیی، مبرد خالص، مایع سازی گاز طبیعی، فرایند مبرد چند جزیی ساده، فرایند اکسپاندری نیتروژنی ساده.

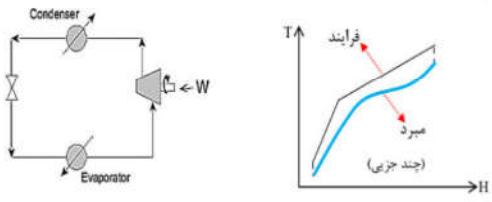


-۱ مقدمه



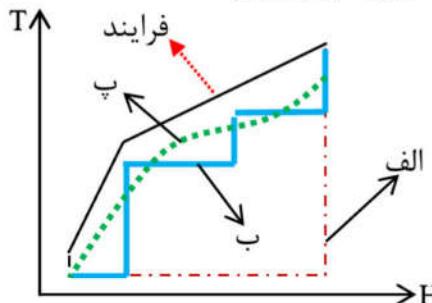
شکل ۲ شماتیک و نمودار ترکیبی چرخه چند طبقه سرمایز با مبرد خالص [۲]

تغییر فاز مبردهای چندجزویی در فشار ثابت، بر خلاف مبردهای خالص نه در دمای ثابت، که در یک محدوده دمایی بین نقطه حباب تا شبنم مخلوط رخ می‌دهد. بنابراین همان‌طور که در شکل (۳) مشاهده می‌شود، در این حالت تطبیق خوبی بین جریان‌های گرم (فرایند) و سرد (مبرد) حاصل می‌گردد.



شکل ۳ شماتیک و نمودار ترکیبی چرخه ساده سرمایز با مبرد چند جزوی [۲]

برای درک بهتر موضوع می‌توان تفاوت توان مصرفی چرخه‌های آبشاری و چرخه‌های مبرد چندجزویی را به تفاوت انگرال گیری عددی از طریق ترسیم نمودار به فواصل گستته معنی، با انگرال گیری پیوسته داشت. با به عبارتی دیگر با مقایسه سطوح بین منحنی فرایندی و منحنی سرمایشی می‌توان میزان کاهش تلفات اگزرسی و توان مصرفی را مشاهده نمود [۲]. در شکل (۴) یک مقایسه کافی بین نمودار ترکیبی چرخه‌های فوق الذکر صورت گرفته است. همانگونه که از شکل مشخص است، کمتر بودن سطح بین منحنی (پ)، (چرخه ساده با مبرد چند جزوی) با منحنی فرایندی در مقایسه با دو منحنی دیگر، نشان دهنده برتری این چرخه از لحاظ کاهش تلفات اگزرسی و در نتیجه کاهش توان مصرفی در این چرخه است.

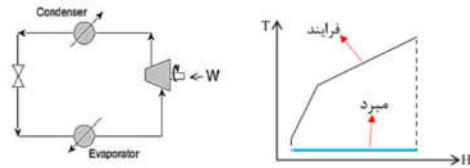


شکل ۴ مقایسه فرایندهای سرمایش جهت سرد سازی یک جریان فرایندی:
الف) چرخه ساده با مبرد خالص (ب) چرخه چند طبقه با مبرد خالص (ب) چرخه ساده
با مبرد چند جزوی

مقایسه بین چرخه ساده مبرد چندجزوی و چرخه آبشاری پیچیده و پرهزینه مبرد خالص، و در عین حال برتری آشکار چرخه سرمایز با مبرد

آن‌ها، در زیر دمای محیط انجام می‌گیرد. در فرایندهای متداول دما پایین، هنگامی که برودت مورد نیاز در یک گستره دمایی وسیع توزیع شده باشد، عموماً از یک سیستم سرمایز طبقه‌ای چهت تامین این برودت استفاده می‌شود. به علت بالا بودن هزینه‌های سرمایه‌گذاری و مصرفی سیستم‌های سرمایز طبقه‌ای، استفاده از آنها چهت تامین برودت در سطح دمایی پایین، باعث افزایش هزینه‌های کل واحد شده، لذا ارائه سیستم‌های سرمایزی با هزینه‌های سرمایه‌گذاری و عملیاتی پایین، مهواره از موضوعات قابل تامل و چالش برانگیز در طراحی و توسعه صنایع فرایندی دامپایین می‌باشد.

به منظور بهبود عملکرد چرخه‌های سرمایز دمای پایین مورد استفاده در صنایع شیمیایی و تطبیق پیش‌تر آن‌ها با شرایط برودت موردنیاز، می‌توان به جای مبرد خالص^۱ در این چرخه‌ها از مبردهای چندجزوی^۲ یا مخلوط استفاده کرد [۱]. این امر موجب کاهش تجهیزات فرایندی نظری کمپرسورها، جدا کننده‌ها و مبدل‌های حرارتی شده و کاهش هزینه اولیه را در پی دارد. مبردهای چندجزوی می‌توانند در تمامی سیستم‌های سرمایز اعم از ساده، آبشاری^۳ و چند مرحله‌ای^۴ به کار گرفته شوند. مبردهای چندجزوی برتری‌های فراوانی نسبت به مبردهای خالص دارند که در ادامه به آن اشاره می‌شود. یک محدودیت بزرگ در سیستم‌های سرمایز با مبرد خالص، این است که هنگامی که مبرد تبخیر می‌شود، سرمایش در یک دمای ثابت رخ می‌دهد که همان دمای اشباع در فشار تبخیر کننده است، (شکل ۱).



شکل ۱ شماتیک و نمودار ترکیبی چرخه سرمایز با مبرد خالص [۲]

اگر جریان‌های گرم فرایندی نیاز به سرمایش در یک محدوده گستردگی داشته باشد، مشابه آن‌چه که در سرمایش کرایوزنیکی^۵ و مایع‌سازی گازها رخ می‌دهد، فراهم کردن تمامی سرمایش تنها در یک سطح دمایی، منجر به عملکرد ضعیف سیستم می‌شود. این امر به این خاطر است که وجود اختلاف دمای زیاد در مبدل، سیستم را از بازگشت‌بدیری^۶ در نتیجه کارایی مناسب ترمودینامیکی دور می‌کند. همان‌طور که پیش‌تر گفته شد، تنها راه مناسب نمودن این محدودیت، آبشاری کردن سیستم سرمایز است (استفاده راه مرتفع نمودن این محدودیت، آبشاری کردن سیستم سرمایز است (استفاده از چند چرخه سرمایزی پشت سرمه). با این حال طبق شکل (۲) هنوز برگشت ناپذیری^۸ سیستم قابل توجه می‌باشد. از سوی دیگر افزایش پیش از حد طبقات، پیچیدگی و هزینه سیستم را بسیار افزایش می‌دهد [۲].

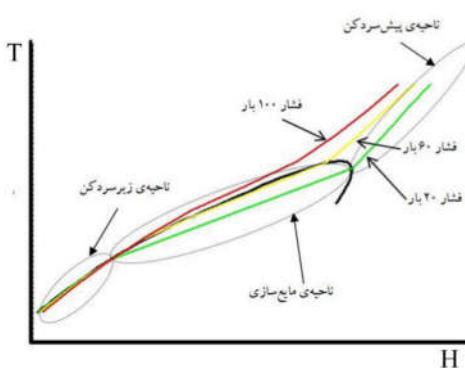


هستند [۵]. معمولاً هیدروکربن‌های سنگین‌تر دارای اثر ژول- تامپسون و سرمایش بیشتر پس از فرایند خنگی و انبساط هستند که امری مطلوب می‌باشد [۵]. از سوی دیگر، نقاط جوش آن‌ها نسبت به هیدروکربن‌های سبک‌تر، بالاتر است و در دمای‌های خیلی پایین احتمال انجماد آن‌ها وجود دارد که این یک نقطه ضعف برای این مواد محسوب می‌شود. تحقیقات محققین نشان داد که مبردهای مخلوط آرگون و هیدروکربن‌ها برای بازه دمایی ۱۲۰ الی ۱۵۰ درجه کلوین مناسب می‌باشد. مبردهای مخلوط نیتروژن و هیدروکربن‌ها در بازه دمایی ۹۰ الی ۱۲۰ درجه کلوین و مبردهای مخلوط نیتروژن- نئون- هیدروکربن‌ها نیز برای بازه دمایی ۷۰ الی ۱۲۰ درجه کلوین عملکرد مناسب را دارا می‌باشند. بنابراین، استفاده از مبردهای نیتروژن- هیدروکربنی با توجه به ارزان و در دسترس بودن بیشتر، و نیز تناسب با سطوح دمایی کربوئنیکی، انتخاب مناسبی می‌باشد [۴].

همه موارد فوق الذکر سبب شده است که جایگزینی مبردهای چند جزیی به جای مبردهای خالص مورد توجه محققین قرار گیرد [۶-۹]. در ادامه، برای درک بهتر موضوع، توان مصرفی چرخه مبرد چند جزیی ساده^۲ را با توان مصرفی فرایند اکسپاندری- نیتروژنی^۳ (که یک چرخه یک طبقه‌ای با مبرد خالص گازی است) مورد مقایسه قرار می‌گیرد. لازم به ذکر است که این فرایندها برای تأمین سرمایش مورد نیاز به منظور مایع‌سازی گاز طبیعی طراحی شده‌اند.

۲- مایع‌سازی گاز طبیعی

گاز طبیعی مایع^۴ (LNG) با توجه به پالایش‌های صورت گرفته بر روی آن (که قبیل از مرحله مایع‌سازی، بر روی آن صورت می‌گیرد) پاک‌ترین حالت گاز طبیعی است و بیش از ۹۸٪ آن را متن تشکیل می‌دهد [۱۰]. LNG زمانی حاصل می‌گردد که دمای گاز طبیعی در فشار اتمسفر به زیر ۱۶۱- درجه سانتیگراد برسد، این امر موجب کاهش حجم آن به ۱/۶۰۰ حجم اولیه در حالت گازی می‌شود [۱۱، ۱۲]. با توجه به مطالعی که بیشتر در مورد فرایندهای دما پایین ارائه گردید، فرایندهای مایع‌سازی گاز طبیعی نیز جزء فرایندهای انرژی بر محسب می‌گردند [۱۲]. شکل (۵) مختص دما- آنتالپی مربوط به چگالش گاز طبیعی در سه فشار مختلف را نشان می‌دهد.



شکل ۵ مختص دما- آنتالپی مربوط به چگالش گاز طبیعی در فشارهای مختلف

چند جزیی، از دیدگاه ترمودینامیکی و انرژی، اهمیت استفاده از مبردهای چند جزیی در سیستم‌های سرمایشی کربوئنیکی را دو چندان می‌کند [۲]. مزیت مهم دیگر سیستم‌های سرمایشی با مبرد چند جزیی، انعطاف‌پذیری آن‌ها در مقابل تغییر شرایط عملیاتی نظیر دمای محیط، فشار قسمت‌های مختلف چرخه و حتی ظرفیت سرمایشی سیستم می‌باشد [۳]. همچنین در برخی از فرایندهای دماپایین نظیر مایع‌سازی گاز طبیعی، اجزای خوراک فرایند در طول زمان تغییر می‌کند. حال اگر در این نوع فرایندها، از سیستم‌های سرمایشی با مبرد خالص استفاده شوند، اصلاح کردن این سیستم با شرایط جدید خوراک، کاری پس پیچیده و در بعضی مواقع، نشدنی است [۱]. علت اصلی پیچیدگی یک پارچه‌سازی بین فرایند و سیستم‌های سرمایشی با مبردهای خالص، پایین بودن درجه آزادی این گونه سیستم‌ها نسبت به سیستم‌های مبرد چند جزیی می‌باشد. مطابق قانون فاری گیبس^۱، درجه آزادی یک سیستم که شامل C جزء، مختلف، M واکنش مستقل و Q فار می‌باشد، برابر است با:

$$F=C-M-Q+2 \quad (1)$$

مطابق رابطه (۱)، درجه آزادی در سیستم‌های سرمایشی ساده با یک مبرد خالص برابر است با:

$$F=C-M-Q+2=1-0-2+2=1 \quad (2)$$

لذا، در این گونه سیستم‌ها یک درجه آزادی وجود دارد که همان انتخاب فشار با دمای جوشش مبرد می‌باشد. حال اگر به جای استفاده از مبرد خالص در سیستم سرمایشی ساده، از یک مبرد چند جزیی با C جزء متفاوت استفاده کنیم، درجه آزادی سیستم برابر خواهد شد با:

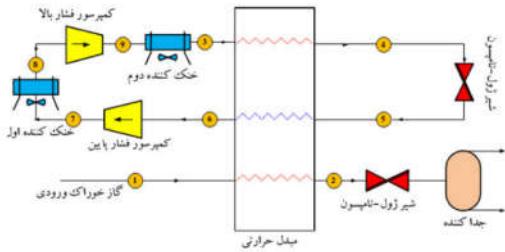
$$F=C-M-Q+2=C-0-2+2=C \quad (3)$$

لذا در این حالت، در یک فشار مشخص، دمای جوشش مبرد تابعی از درصد اجزاء می‌باشد و می‌توان با تغییر درصد اجزاء مبرد در یک فشار یکسان، نقطه جوشش مبرد را مطابق با شرایط جدید اصلاح نمود [۱].

با توجه به مطالع ارائه شده، شخص می‌شود که تعیین اجزای تشکیل دهنده مبرد چند جزیی (مخلوط) و سهم هریک از این اجزا در مبرد، از مهمترین پارامترهای چرخه‌های مبرد چند جزیی محاسب می‌گردد. به طور کلی روش تخمین اجزای تشکیل دهنده چرخه‌های سرمایشی به این صورت است: اولین ماده مبرد باید در فشار ۱/۵ بار، نقطه جوشی پایین‌تر یا مساوی نقطه جوش نیتروژن برابر با ۷۷ درجه کلوین است، این ماده می‌تواند در مایع‌سازی موادی که نقطه جوش آن‌ها بین ۷۷ تا ۱۵ درجه کلوین است به کار گرفته شود. ماده مبرد دوم می‌تواند دمای جوشی بین ۶۰ تا ۳۰ درجه کلوین بالاتر از ماده اولیه داشته باشد. همچنین این ماده نباید در دمای‌های پایین با ماده مبرد اولیه واکنش نشان داده یا مخلوط شود. ماده مبرد سوم می‌تواند دمای جوشی در حدود ۳۰ درجه کلوین بالاتر از ماده مبرد دوم داشته باشد و باید به راحتی با ماده مبرد اول در فاز مایع- مایع قرار گیرد. به همین ترتیب می‌توان برای ماده مبرد بعدی عمل کرد [۴]. عموماً اجزای مخلوط را ترکیبی از چند مبرد سبک و چند مبرد سخت‌گین تر انتخاب می‌کنند تا بتوان با درصددهای ترکیب مختلف، گستره دمایی وسیعی را پوشش داد. هر قدر حداقل سطح دمایی موردنیاز فرایند کاهش یابد، باید از مخلوطی با اجزای سبک‌تر، استفاده شود. معمولاً مبردهای چند جزیی مورد استفاده در فرایندهای دماپایین، مخلوطی از هیدروکربن‌ها (متان تا پنتان) و نیتروژن

2 . Single Mixed Refrigerant (SMR)
3 . N2-Expander
4 . Liquid Natural Gas (LNG)

1. Gibbs Phase Rule



شکل ۷ شماتیک کلی فرایند مبرد چندجزی

این فرایندها باتوجه به داده‌های موجود در جدول (۱)، برای تامین سوخت دو ماه یک واحد گازی سیکل ترکیبی ۲۲۲ مگاواتی طراحی و توسط نرم‌افزار آسپن‌هایسیس^{۳،۲} مدل سازی شده‌اند. ظرفیت واحد مایع سازی پس محاسبات، ۱۴۷ هزار تن LNG در سال محاسبه شد.

جدول ۱ مشخصات عملکردی فرایندهای مایع سازی:

مبرد چندجزی	اکسپلوری-نیتروزی	مشخصات فرایند
۶۰ bar	۶۰ bar	(۱) فشار گاز خوارک
۲۴ bar	۱۲۰ bar	(۹) فشار تخلیه
۴ bar	۶/۳ bar	(۶) فشار مکش
۲۲ C	۲۲ C	(۱) دمای گاز خوارک
-۱۶۰ C	-۴۵ C	(۴) دمای مبرد بعد از مبدل حرارتی
۳۶ C	۳۶ C	(۸) دمای مبرد بعد از خنک‌کننده اول
۲۷ C	۲۷ C	(۳) دمای مبرد بعد از خنک‌کننده دوم
۲۰۴۵ kg/h	۲۰۴۵ kg/h	دبی گاز خوارک ورودی

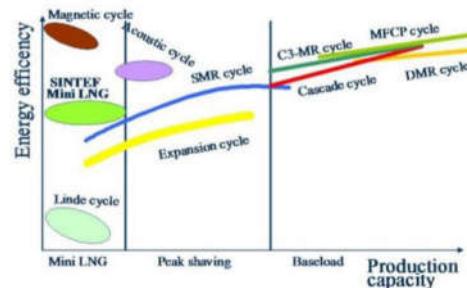
در جدول (۲)، مقادیر مربوط به درصد ترکیب گاز خوارک و مبرد پکار گرفته شده در فرایند مبرد چندجزی آورده شده است. با توجه به خالص بودن مبرد استفاده شده در فرایند اکسپلوری-نیتروزی (نیتروژن گازی)، از آوردن مقادیر مربوط به آن در جدول خودداری شده است.

جدول ۲ درصد ترکیب مولی اجزای گاز خوارک و مبرد چندجزی^{۱۱}

مبرد چندجزی	گاز خوارک	ترکیبات
۱۱/۵٪	۴٪	نیتروژن
۲۸/۵٪	۸۷٪	متان
۳۰/۵٪	۵/۵٪	اتان
۱۴٪	۲٪	پروپان
۶٪	۰/۵٪	ن-بوتان
-	۰/۵٪	آ-بوتان
۹/۵٪	۰/۵٪	آ-پیتان

3. Aspen HYSYS 7.2

مایع سازی گاز طبیعی یک روش مناسب برای گاز رسانی به مناطق مسکونی دور از شبکه توزیع، تنظیم فشار شبکه توزیع و بر طرف، کردن کمبود گاز طبیعی در دوره‌های اوج مصرف می‌باشد. این کار در واحدهای قله‌سازی^۱ صورت می‌پذیرد [۱۲،۱۳]. فرایندهای مختلفی برای مایع سازی گاز طبیعی وجود دارد که بسته به نوع استفاده باید مناسبت‌ترین آنها انتخاب شود. در این میان بررسی‌های صورت گرفته نشان می‌دهد، که فرایندهای مبرد چندجزی و اکسپلوری-نیتروزی در واحدهای قله‌سازی کاربرد بیشتری دارند، این مطلب با توجه به شکل (۶) نیز کاملاً قابل درک می‌باشد [۱۱-۱۴].

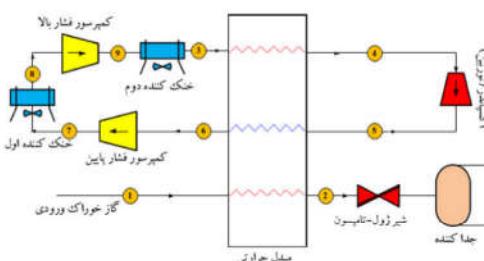


شکل ۶ فرایندهای مناسب مایع سازی با توجه به توان مصرفی ظلوفیت تولیدی و نوع کاربری^[۱۴]

فرایندهای مایع سازی اکسپلوری-نیتروزی به دلیل سادگی، راه اندازی سریع و تعمیر و نگهداری راحت به عنوان فرایندهای مناسب برای واحدهای مایع سازی گاز طبیعی در مقیاس کوچک^۲ پیشنهاد شده‌اند. با این حال، نقص این فرایندها مصرف بالای انرژی آن‌ها نسبت به فرایندهای مبرد چندجزی ساده می‌باشد. دلیل آن کاهش تولید آنتروپویی به دلیل کاهش تفاوت دمایی بین جریان گاز خوارک (جریان فرایندی) و جریان مبرد در مبدل حرارتی در فرایندهای مبرد چندجزی است [۱۱،۱۲]. در ادامه این دو فرایند با توجه به شرایط تعریف شده برای گاز خوارک و به منظور تامین گاز طبیعی یک واحد تولید توان مدل سازی شده و توان مصرفی آن‌ها با یکدیگر مقایسه می‌گردد.

۳- مدل سازی و شبیه‌سازی

همانگونه که اشاره شد، دو چرخه مورد مطالعه در این تحقیق فرایندهای اکسپلوری-نیتروزی ساده و فرایند مبرد چندجزی ساده می‌باشند که شماتیک کلی آن‌ها به ترتیب در شکل (۷) و (۸) آورده شده است.



شکل ۷ شماتیک کلی فرایند اکسپلوری-نیتروزی ساده

1. Peak-shaving plant
2. Small scale



فرضیات مدل‌سازی - ۱-۳

- ۱ از معادله حالت پینگ-رابینسون جهت پیش بینی خواص ترمودینامیکی و محاسبات تعادل فازها استفاده شده است [۱۱،۱۵].

-۲ از افت فشار در مبدل های حرارتی و خنک کننده ها صرف نظر شده است [۱۱].

-۳ کارایی اینزنتروپیک کمپرسورها و اکسپاندرها ۸۰٪ می باشد [۱۵].

-۴ ضریب انتقال حرارت کلی در مبدل حرارتی ثابت در نظر گرفته شده است [۱۶].

-۵ مایع وارد کمپرسور نمی شود.

-۶ تداخل دمایی^۱ در مبدل حرارتی اتفاق نمی افتد.

-۷ نتایج شبیه سازی و بحث

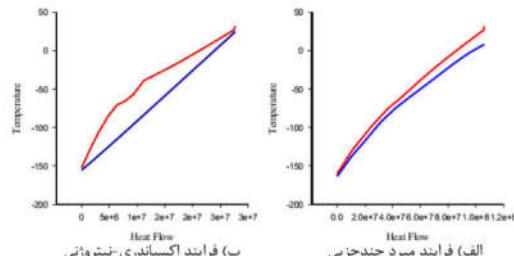
پس از مدل سازی فرایندهای مبرد چند جزئی و اکسپاندری-سینتروزئی، در این بخش توان مصرفی، کار و بیزه (نسبت توان مصرفی به مایع تولیدی) و نسبت توان واحد مایع سازی به واحد تولید توان برای دو فرایند فوق الذکر با یکدیگر مقایسه می گردد. اما قبل از آن، منحنی حرارتی فرایند که در شکل آورده شده است، مورد بررسی قرار می گیرد.

همانگونه که انتظار می رفت، با تزدیک شدن منحنی حرارتی مجموعه سرد فرایندی به منحنی گرم فرایندی در مبدل حرارتی و همچنین یکنواخت بودن فاصله این دو منحنی، میزان کار مصرفی کاهش پیدا می کند، به عبارتی دیگر کاهش سطح ایجاد شده بین منحنی های گرم و سرد فرایندی موجب کاهش تلاف اگزززی شده و در نتیجه توان مصرفی را کاهش می دهد. از آنجایی که منحنی های حرارتی مربوط به فرایند مبرد چند جزئی فاصله کمتری نسبت به یکدیگر دارند و این فاصله به صورت یکنواخت می باشد، درنتیجه، این فرایند در مقایسه با فرایند اکسپاندری-سینتروزئی توان کمتری را برای تولید میزان LNG مصرف می کند.

۵- نتیجه‌گیری و جمع‌بندی

در این تحقیق نقش مبردهای مخلوط (چندجzبی) در کاهش توان مصرفی در فرایندهای نفت گاز مورد بررسی قرار گرفت و به عنوان نمونه مورد مطالعه، فرایندهای مبرد چندجzبی و اکسپاندری-سینتروزی ساده، به نمایاندگی از چرخه‌های با مبرد چندجzبی و یک طبقه‌ای با مبرد خالص مورد بررسی قرار گرفتند. نتایج نشان داد که استفاده از مبرد چندجzبی به عنوان مبرد چرخه سرمزایی، به دلیل درجه آزادی بیشتر موجب کاهش فاصله منحنی‌های گرم و سرد فرایندی می‌گردد. این امر ضمن کاهش تلفات گزروزی، عملکرد سیستم را بهبود داده و توان مصرفی را تا حد زیادی نسبت به چرخه‌های ساده مبرد خالص کاهش می‌دهد. برای نمونه جایگزینی فرایندهای مبرد چندجzبی با فرایندهای اکسپاندری-سینتروزی در یک واحد مایع‌سازی ۱۴۷ هزار تنی تولید گاز طبیعی مایع (ظرفیت واحد مایع سازی برای تامین سوخت دوماه یک واحد تولید توان ۳۳۲ مگاواتی)، توان مصرفی را تقریباً ۵ مگاوات کاهش می‌دهد. در صورت افزایش ظرفیت واحد مایع‌سازی این اختلاف افزایش بیشتری می‌باشد؛ به این علت، استفاده از فرایندهای اکسپاندری-سینتروزی برای واحدهای با ظرفیت بالا منطقی نبوده و بیشتر واحدهای مایع‌سازی گاز طبیعی از فرایند مبرد چندجzبی یا فرایندهای مشتق شده از آن برای مایع‌سازی گاز استفاده می‌نمایند^[۱۲]. کاهش توان مصرفی در فرایند مبرد چند جزبی هزینه عملیاتی واحدهای قلمه‌سازی را که از این فرایندها استفاده می‌کنند، کاهش داده و مصرف توان کمتر در این فرایند موجب می‌شود که نسبت به فرایندهای مبرد خالص آلایندهای زیست محیطی حاصل از تولید توان در این فرایندها کمتر باشد.

لازم به ذکر است که اگر کارایی ملاک انتخاب یک فرایند باشد، هیچ شکی نیست که فرایندهای مایع‌سازی با مبرد چندجzبی کارایی بهتری نسبت به فرایندهای اکسپاندری با مبرد گازی دارند. با این وجود فرایندهای اکسپاندری با مبرد گازی، برای استفاده در واحدهای دور از ساحل^۱ و واحدهای قلمه‌سازی در مقیاس کوچک دارای مزایای زیادی از جمله فشردگی، یمنی و عملکرد آسان ترمی باشند که علاقه‌مندی برای بکارگیری این فرایندها افزایش مدهد^[۱۷].



شکل ۹ منحنی حرارتی مربوط به جریان مبرد و جریان فرایندی در مبدل حرارتی با محاسبه توان مصرفی دو فرایند، مقادیر $11/6$ و $6/96$ مگاوات بترتیب برای فرایندهای مبرد چندجزیی و اکسپاندری-سترونزی بدست می‌آید. نتایج حاصل از بررسی منحنی‌ها را تصدیق می‌نمایید. در جدول (۲) مقایسه کاملی بین فرایندها فوق صورت گرفته است.

[4] G. Venkatarathnam, Liquefaction of nitrogen using mixed refrigerant processes, 2009.	تعداد اجزا	C
[۵] احسان سلطانی، توسعه‌ی سیستم مایع‌سازی گاز نیتروژن با استفاده از میرهای کربایوزنیکی چندجذبی و بهینه‌سازی آن با استفاده از آنالیز ترکیبی پینچ و اکزرسی، دانشکده فنی و مهندسی، دانشگاه آزاد اسلامی واحد علوم و تحقیقات، پایان‌نامه‌ی کارشناسی ارشد، ۱۳۹۰.	درجه آزادی	F
[6] M. Wang, J. Zhang, Q. Xu, Optimal design and operation of a C3MR refrigeration system for natural gas liquefaction, <i>Computers and Chemical Engineering</i> , Vol. 39, pp. 84-95, 2012.	تعداد واکنش مستقل	M
[7] M. Wang, R. Khilipour, A. Abbas, Thermodynamic and economic optimization of LNG mixed refrigerant processes, <i>Energy Conversion and Management</i> , Vol. 88, pp. 947-961, 2014.	تعداد فاز	Q
[8] M.S. Khan, M. Lee, Design optimization of single mixed refrigerant natural gas liquefaction process using the particle swarm paradigm with nonlinear constraints, <i>Energy</i> , Vol. 49, pp. 146-155, 2013.	گاز طبیعی مایع	LNG
[9] M. Mafi, M. Amidpour, S.M. Mousavi Naeynian, Development in Mixed Refrigerant Cycles Used in Olefin Plants, In <i>Proceedings of the 1st Annual Gas Processing Symposium</i> , Vol. 1, pp. 154-161, 2009.	n-Butane	ن-بوتان
[10] S. Kumar, H. Kwon, K. Choi, W. Lim, J.H. Cho, K. Tak, LNG: An eco-friendly cryogenic fuel for sustainable development. <i>Appl Energy</i> , pp. 4264-73, 2011.	i-Butane	آبوتان
[11] G. Venkatarathnam, <i>Cryogenic mixed refrigerant processes</i> , New York: Springer, 2008.	i-Pentane	آ-پنتان
[12] S. Mokhatab, J.H. Mak, J.V. Valappil, D.A. Wood, <i>Handbook of Liquefied Natural Gas</i> , New York: Gulf Professional Publishing, 2013.		
[13] A.J. Kidney, W.R. Parrish, <i>Fundamentals of natural gas processing</i> , New York: CRC Press, 2006.		
[14] S. Kunert, B. Larsen, Small is Beautiful -Mini LNG Concept, Hamworthy Gas Systems As, Norway, 2008.		
[15] H. Mokarizadeh Haghighi Shirazi, D. Mowla, Energy optimization for liquefaction process of natural gas in peak shaving plant, <i>Energy</i> , Vol. 35 No. 7, pp. 2878-2885, 2010.		
[16] S.S. Pwaga, Sensitivity Analysis of Proposed LNG liquefaction Processes for LNG FPSO, University of Science and Technology, Norwegian, MS Thesis, 2011; http://www.ntnu.edu .		
[17] H. Chang, J. Park, S.L. Choe, Thermodynamic design of natural gas liquefaction cycles for offshore application, <i>Cryogenics</i> , Vol. 63, Sep, pp. 114-121, 2013.		

مراجع

- [1] مصطفی ماقی، توسعه‌ی مدل مناسب خنک‌کاری در سیستم‌های جداسازی صنایع پتروشیمی و بهینه‌سازی ترمودینامیکی- اقتصادی آن با آنالیز ترکیبی پینچ و اکزرسی، دانشکده مهندسی مکانیک دانشگاه صنعتی خواجه نصیرالدین طوسی، رساله‌ی دکتری، ۱۳۸۸.
- [2] F.D. Nogal, Optimal design of mixed refrigerant cycles, *Industrial & Engineering Chemistry Research*, Vol. 47, pp. 8724-8740, 2008.
- [3] N. Churi, L. Achenie, The optimal design of refrigerant mixtures for a two evaporator refrigeration system, *Computer and Chemical Engineering*, Vol. 21, pp. 49-54, 1997.



فصلنامه علمی - تخصصی انرژی های تجدیدپذیر و نو... / ... شماره دوم / ... زمستان ۱۳۹۳

