

امکان‌سنجی استفاده از بازیافت انرژی اتلافی از توربین‌های گازی نیروگاه پرند

مریم الهام بخش*

کارشناس ارشد مهندسی سیستم‌های انرژی دانشگاه آزاد واحد علوم و تحقیقات
melhambakhsh@yahoo.com

حسرو باختری

استادیار دانشکده محیط زیست و انرژی، دانشگاه آزاد واحد علوم و تحقیقات

آبین عطایی

استادیار دانشکده محیط زیست و انرژی، دانشگاه آزاد واحد علوم و تحقیقات

مهندی شریف

شرکت بهینه‌سازی مصرف سوخت، بخش صنعت

رامین دانسفاله

شرکت بهینه‌سازی مصرف سوخت، بخش صنعت

تاریخ دریافت: ۹۱/۰۴/۰۵ تاریخ پذیرش: ۹۲/۰۲/۲۹

چکیده

در این مطالعه امکان استفاده از بویلرهای بازیاب حرارت برای بازیافت حرارت حاصل از دود خروجی توربین‌های گازی نیروگاه پرند به منظور تأمین نیاز حرارتی شهرک پرند، مورد بررسی قرار گرفته است. برای این منظور، ابتدا ساختمان‌های نمونه براساس نوع مصالح ساختمانی و نوع کاربری در محیط‌های نرم‌افزاری مانند هپ، کریر و ای کوئیست شبیه‌سازی شده و میزان بار حرارتی مورد نیاز شهرک برآورد و به کمک نمودارهای به دست آمده نقطه‌ی بهینه‌ی تولید شناسایی شده است. در مرحله‌ی بعد توربین‌های گازی نیروگاه در محیط نرم‌افزار ترموفلو شبیه‌سازی و پتانسیل انرژی قابل بازیافت محاسبه شده و براساس متوسط میزان بخار مصرفی مورد نیاز شهرک و پتانسیل انرژی اتلافی توربین‌های گازی، بویلرهای بازیاب طراحی و تعداد بویلرهای بازیاب مورد نیاز تعیین شده است. در پایان نیز به کمک نرم‌افزار اکسل تحلیل اقتصادی انجام گرفته است.

طبقه‌بندی JEL: Q42, O33, O22, L95, L94, C88

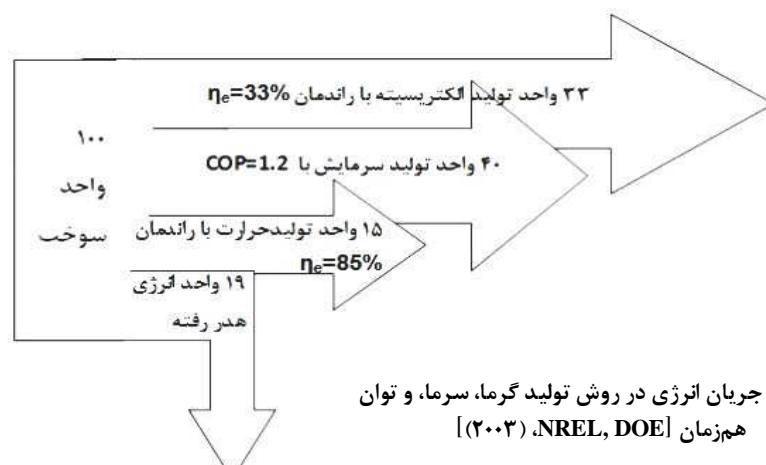
کلیدواژه: بویلر بازیاب حرارت، ترموفلو، تولید هم‌زمان برق و حرارت

*نويسنده مسئول

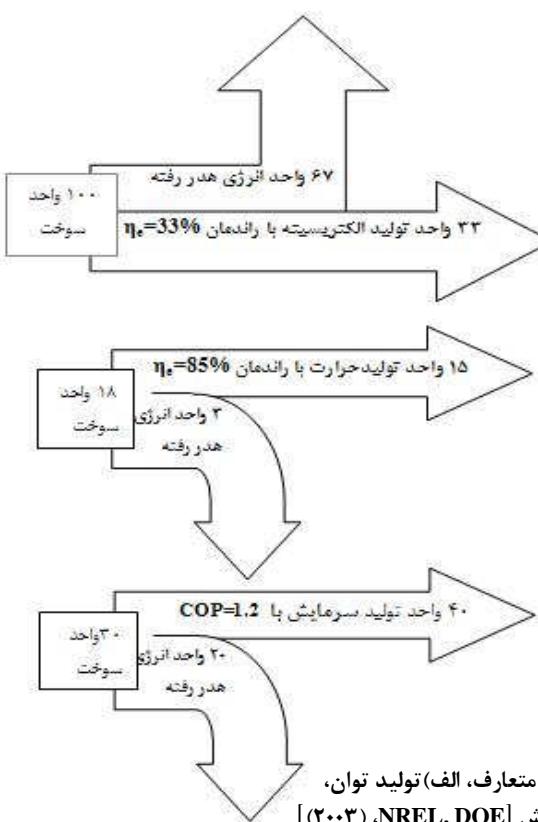
۱- مقدمه

نیروگاه‌های حرارتی منبع مهم تأمین برق هستند. در روش‌های مرسوم تولید برق و رساندن آن به مصرف‌کننده تنها یک سوم انرژی اولیه‌ی تزریق شده به نیروگاه به صورت برق در اختیار مصرف‌کننده قرار می‌گیرد. در نیروگاه‌های سنتی بازده تنها در حدود ۳۵٪ می‌باشد و ۶۵٪ انرژی باقیمانده تلف می‌شود. منبع اصلی تلفات در فرآیند تبدیل، حرارت منتقل شده به آب یا هوای محیط اطراف می‌باشد که ناشی از محدودیت‌های ذاتی چرخه‌های ترمودینامیکی مورد استفاده در تولید برق است. هم‌چنین، حدود ۱۰ تا ۱۵٪ تلفات مربوط به انتقال و توزیع برق در شبکه می‌باشد. بدین ترتیب تولید برق در نیروگاه‌های حرارتی، با تلفات زیادی همراه است و در بهترین شرایط تولیدی که مربوط به چرخه‌ی ترکیبی است، بیش از ۵۰ درصد انرژی حرارتی به انرژی الکتریکی تبدیل نشده و به صورت گرما از خروجی دودکش و یا کندانسور نیروگاه با محیط تلف می‌شود. یکی از روش‌های صرفه‌جویی انرژی در نیروگاه‌های حرارتی، استفاده از تولید همزمان گرما، سرما و توان است که بازدهی کلی این واحدها را به ۸۰ تا ۹۰ درصد می‌رساند. در این روش می‌توان با استفاده از یک فرآیند، برق، گرما و یا سرمایش مفید را می‌توان همزمان تولید نمود. فرآیند تولید همزمان می‌تواند بر پایه‌ی استفاده از توربین‌های گازی، بخار و یا موتورهای درون‌سوز بنا شود. بویلهای بازیاب گرما وظیفه‌ی بازیابی گرمای تلفاتی از گازهای دودکش و یا دیگر منابع در خلال فرآیند تولید برق را برعهده دارند. در شکل‌های شماره‌ی ۱ و ۲، مقایسه‌ای میان روش تولید همزمان و روش‌های سنتی تولید انرژی انجام شده است. همان‌طور که در شکل ۲ مشاهده می‌گردد در روش‌های معمول، تولید توان، سرما و گرما مقدار انرژی سوخت مورد نیاز، ۱۴۸ واحد است، در حالی که برای همان مقادیر توان سرما و گرمای خروجی واحد تولید همزمان تنها ۱۰۰ واحد انرژی سوخت ورودی نیاز می‌باشد.

امکان‌سنجی استفاده از بازیافت انرژی اتلافی از توربین‌های گازی...



شکل ۱ - جریان انرژی در روش تولید گرما، سرما، و توان همزمان [۲۰۰۳] (NREL, DOE)



شکل ۲ - جریان انرژی در روش‌های متعارف، الف) تولید توان،
ب) تولید گرمایش، ج) تولید سرمایش [۲۰۰۳] (NREL, DOE)

در کشور ما پایین بودن ارزش حرارتی نیروگاهها ضرورت استفاده از انرژی اتلافی نیروگاهها را بیشتر می‌کند. همچنان تلفات زیاد انتقال و توزیع انرژی، تولید پراکنده‌ی انرژی را در نزدیک محل مصرف توجیه می‌کند. بازیافت حرارت از توربین‌های گازی، یک سیستم ساده و کم هزینه‌ی تولید همزمان برق و حرارت است که می‌تواند با ترکیب یک توربین گاز و یک بویلر بازیاب گرما ایجاد شود. گازهای داغ خروجی از توربین گاز از یک بویلر بازیاب گرما عبور کرده و بخار مورد نیاز فرآیند یا گرمایش مورد نیاز را تأمین می‌کند. در این واحدها، دود داغ خروجی از توربین گاز از بویلر بازیاب گرما عبور کرده و حرارت خود را به سیال حامل، که به طور معمول آب است، منتقل می‌کند. با توجه به بازدهی پایین توربین‌های گاز از حدود ۲۵٪ در توربین‌های با ظرفیت پایین تا ۳۸٪ در توربین‌های با ظرفیت بالا، دود خروجی از توربین‌های گازی دارای دمای بالایی است که از این انرژی گرمایی در سیستم‌های تولید همزمان یا چرخه‌ی ترکیبی استفاده می‌شود. توربین گاز بر پایه‌ی چرخه‌ی ترمودینامیکی برایتون کار می‌کند. تراکم هوا، انتقال سوخت، احتراق و انساط محصولات احتراق در توربین انجام می‌گیرد. اجزای اصلی توربین گاز عبارتند از: کمپرسور، محفظه‌ی احتراق، توربین و ژنراتور (هورلاک^۱، ۲۰۰۳).

سیستم‌های تولید همزمان از دیدگاه ترتیب مصرف انرژی به صورت چرخه‌ی بالادستی و چرخه‌ی پایین‌دستی طبقه‌بندی می‌شوند (کوگن یوروپ^۲). در چرخه‌ی بالادستی انرژی حاصل از احتراق سوخت ابتدا جهت تولید توان (مکانیکی یا الکتریکی) به کار برده شده و حرارت خروجی از واحد، صرف حرارت گرمایشی یا فرآیندی می‌شود که به طور معمول در دما و فشار پایین می‌باشد. در چرخه‌ی پایین دستی، ابتدا سوخت برای تأمین حرارت مورد نیاز فرآیند صنعتی سوزانده شده و سپس از حرارت موجود در فرآورده‌های احتراق برای تولید توان استفاده می‌شود. حرارت مصرفی در چرخه‌های پایین‌دستی اغلب در دمای بالا بوده و استفاده از این چرخه در فرآیندهای صنعتی مناسب است که نیاز به گرما با دمای بالا دارند، تولید توان در این چرخه‌ها توسط چرخه‌ی بخار با سیال عامل آب یا سیال عامل آلی، یا توربین‌های گازی انجام می‌گیرد.

توربین‌های گازی، موتورهای رفت و برگشتی، توربین‌های زیرکش‌دار، بازیابی از توربین‌های پس‌فشاری، بازیابی از چرخه‌ی ترکیبی با استفاده از نیروگاه‌های چرخه‌ی ترکیبی که شامل یک یا چند توربین گاز به همراه بویلرهای بازیافت حرارت و توربین

1- Horlock

2- COGEN Europe

امکان سنجی استفاده از بازیافت انرژی اضافی از توربین‌های گازی...

۱۷۵

بخار هستند، پل سوختی که برگرفته از تبدیل مستقیم انرژی شیمیایی به انرژی الکتریکی در یک واکنش گرمایش است، همگی از فناوری‌های مختلف تولید هم‌زمان به شمار می‌روند. هنگام انتخاب سیستم تولید هم‌زمان، یکی از پارامترهای فنی بسیار مهم که باید در نظر گرفت، نسبت گرما به توان است. این نسبت باید با خصوصیات سیستم تولید هم‌زمان که قرار است نصب شود مطابقت داشته باشد. نسبت گرما و توان مورد نیاز از محلی به محل دیگر تغییر می‌کند، بنابراین باید نوع دستگاه را به منظور اनطباق با تقاضا تا حد امکان، با دقت انتخاب نمود. در جدول ۱ بازدهی کلی سیستم‌های مختلف تولید هم‌زمان آمده است. (فیرچیلد، ۲۰۰۲)

جدول ۱- نسبت حرارت به برق جهت مقایسه واحدهای مختلف تولید هم‌زمان

نسبت حرارت به برق پایه	درصد برق تولیدی نسبت به سوخت مصرفی	بازدهی کلی	انواع سیستم‌های تولید هم‌زمان
۴-۴/۱۳	۱۴-۲۸	۸۲-۹۲	توربین بخار پس فشاری
۲-۱۰	۲۲-۴۰	۶۰-۸۰	توربین بخار از نوع زیرکش
۱/۳-۲	۲۲-۳۵	۷۰-۸۵	توربین گازی
۱-۱/۷	۳۲-۴۰	۶۹-۸۳	چرخه‌ی ترکیبی
۱/۱-۲/۵	۳۳-۵۳	۷۵-۸۵	موتور درون‌سوز

منبع: فیرچیلد (۲۰۰۲)

کاربردهای سیستم‌های پراکنده‌ی تولید هم‌زمان، بر پایه‌ی محدوده‌ی توان آن‌ها معین می‌شود. یکی از این کاربردها، تأمین گرمایش، سرمایش و تهیه‌ی برق و آب گرم مصرفی ساختمان‌های مسکونی است که در زیر به برخی از جذایت‌های استفاده از این سیستم در بخش خانگی اشاره شده‌است:

- مصرف بالای انرژی حرارتی و توان الکتریکی در این بخش
- بار حرارتی و الکتریکی نسبتاً ثابت در تمام طول سال (در فصل گرم سال می‌توان از سیستم‌های جذبی برای تأمین سرمای سرمه‌ی استفاده کرد).
- نیاز به انرژی الکتریکی و انرژی حرارتی در کنار هم و به طور هم‌زمان

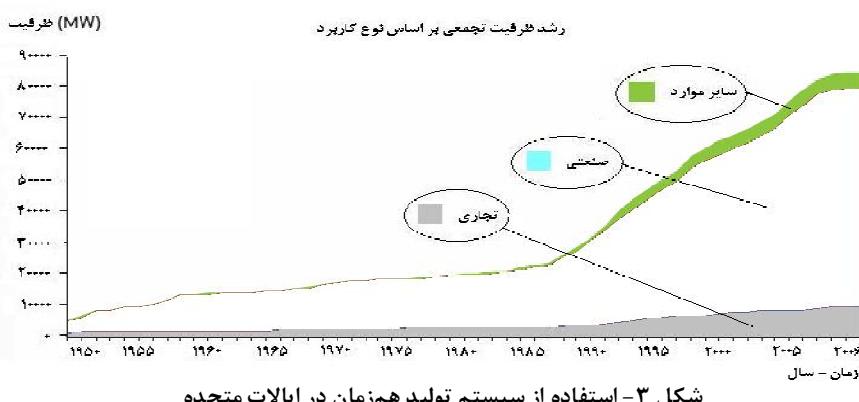
- افزون بر این جایگزینی نیروگاه‌های معمولی با طرح‌های تولید هم‌زمان، منجر به کاهش تلفات انتقال و توزیع برق از محل تولید تا نقطه‌ی مصرف و کاهش مصرف انرژی و آلاینده‌های حاصل از تولید انرژی می‌شود. (Demski و همکاران^۱، ۲۰۰۹)

۲- توسعه‌ی تولید هم‌زمان در کشورهای مختلف دنیا

استفاده از بخار تولیدی در نیروگاه‌های حرارتی برای گرمایش متصرف شهرها، مناطق مسکونی بزرگ و یا مراکز صنعتی مدت‌های است که مورد توجه کشورهای مختلف قرار گرفته است. مثلاً از تولید هم‌زمان به عنوان منبع تأمین انرژی مورد نیاز در چیلهای جذبی، برای سرمایش استفاده می‌شود و یا در مناطق روستایی و مزارع، از سوخت‌های زیستی به عنوان سوخت مورد نیاز در چرخه‌ی تولید هم‌زمان استفاده می‌شود.

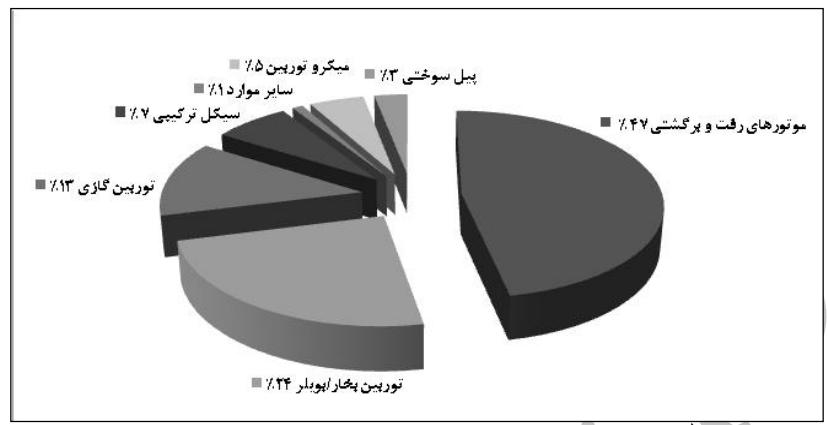
حدود ۴۰۰ مگاوات ظرفیت نصب شده‌ی تولید هم‌زمان در بیش از ۱۴۰۰ مکان در سراسر کشور انگلستان وجود دارد [IPIT]. در انگلستان بیش از ۲۱۴ مگاوات ظرفیت نصب شده در مناطق مسکونی وجود دارد و بیش از ۲۵۰۰۰ خانواره را دربرمی‌گیرد.

در آمریکا استفاده از سیستم‌های تولید هم‌زمان سابقه‌ی طولانی دارد. ۸٪ از کل برق تولیدی که بالغ بر ۸۵ گیگاوات است با نصب سیستم تولید هم‌زمان در ۳۳۰ نقطه تولید می‌شود. در بیشتر آن‌ها نیز از گاز طبیعی به عنوان سوخت استفاده می‌شود. زغال سنگ و سوخت‌های بازیافتی از جمله بیومس، چوب، روغن و... دیگر منابع تولید توان نیز در سیستم‌های تولید هم‌زمان مورد استفاده قرار می‌گیرد. شکل‌های ۳ و ۴ گویای این مطلب است.



شکل ۳- استفاده از سیستم تولید هم‌زمان در ایالات متحده

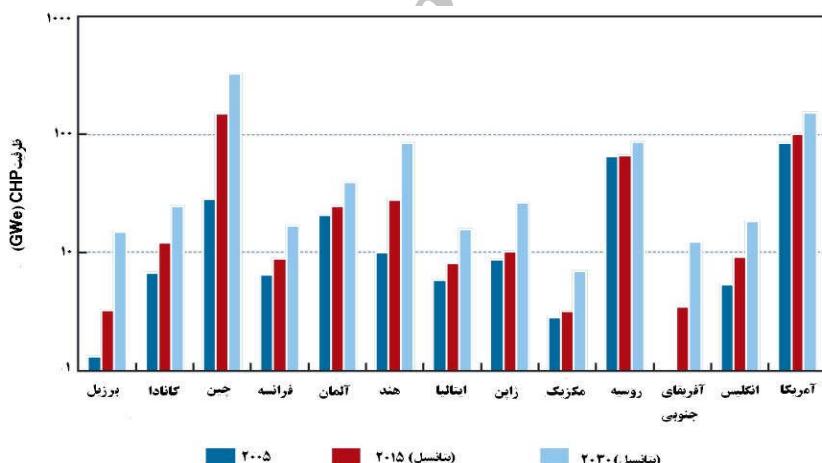
1- Demski et al



منبع: IEA(2008)

شکل ۴- درصد استفاده از منابع مختلف در تولید توان در سیستم‌های تولید همزمان در ایالات متحده

شکل ۵ نیز درصد استفاده از تولید همزمان، و برنامه‌ی آتی کشورهای مختلف را برای استفاده از سیستم تولید همزمان نشان می‌دهد.



منبع: IEA(2008)

شکل ۵- درصد استفاده از تولید همزمان برق و حرارت در سال ۲۰۰۵ و پتانسیل این کشورها در رسیدن به آن در سال‌های ۲۰۳۰ و ۲۰۱۵

در سال‌های اخیر نیز به علت مسائل زیست محیطی، صرفه‌جوئی در سوخت و نیز امکان به کار بردن انرژی‌های تجدیدپذیر در این سیستم‌ها، این فناوری مورد توجه ویژه قرار گرفته است.

در ادامه اجمالاً به برخی از کارهای علمی انجام شده در زمینه‌ی تولید همزمان، در سال‌های اخیر پرداخته می‌شود:

در سال ۲۰۰۹، امکان‌سنجی تولید همزمان در اماکن تجاری در آلمان مورد بررسی قرار گرفته و توربین‌های ۴ مگاواتی با توجه به شرایط اقلیمی و اقتصادی آلمان، به عنوان گزینه‌ی برتر برای استفاده پیشنهاد شده است (استریکین و همکاران^۱، ۲۰۰۹). در ادامه این کار گروهی از محققان مقایسه‌ی چرخه‌های گاز طبیعی میلر و اتو به کار برده شده در سیستم‌های تولید همزمان را انجام داده و چرخه‌های میلر را، در شرایط یکسان وزنی، با بازدهی ۵ تا ۱۰ درصد بیشتر به عنوان گزینه نهایی پیشنهاد دادند (میکالسه و همکاران^۲، ۲۰۰۹). در مطالعات اقتصادی، برآورد اقتصادی سیستم‌های تولید همزمان برای صنایع با مصرف بخار بالا مورد بررسی قرار داده شده و در نهایت برای صنایع مختلف، گزینه‌ی مناسب همان صنعت، پیشنهاد شده است (جیاکونه و همکاران^۳، ۲۰۰۹). در مقایسه‌ی انجام شده بین نسبت توسعه یافته توان به گرما در نیروگاه‌های کوچک گازی و بایو سوز، دو گزینه‌ی انتشار دی‌اکسیدکربن و توان به دست آمده از چرخه به عنوان دو فاکتور مورد مقایسه گرفته است. با توجه به کاهش همزمان توان و انتشار دی‌اکسیدکربن در چرخه‌های سوخت بایو، در نهایت این سیستم به عنوان گزینه‌ی برتر انتخاب شده است (ساولولا و همکاران^۴، ۲۰۰۶). کونگ و همکاران^۵ (۲۰۰۳)، سیستم‌های تولید همزمان با چرخه‌ی استرلینگ را بررسی کردند. کاربرد چرخه‌ی استرلینگ یکی از موضوعاتی است که تأثیر مثبتی بر رشد اقتصادی خواهد داشت که این موضوع با بررسی بازدهی انرژی و امکان‌سنجی اقتصادی سیستم‌های تولید همزمان با چرخه‌ی استرلینگ قابل اثبات می‌باشد. موتورهای رفت و برگشتی چرخه‌ی ژول را نیز می‌توان یکی از پر بازده‌ترین گزینه‌های ممکن دانست که برای

- 1- Streckiene et al
- 2- Mikalse et al
- 3- Giaccone et al
- 4- Savola et al
- 5- Kong et al

سیستم‌های تولید هم‌زمان خانگی مورد مطالعه قرار گرفته است و در مقایسه با سایر محرك‌های اولیه بسیار مثبت ارزیابی شده است (موس و همکاران^۱، ۲۰۰۵). گروهی از محققان با مطالعه بر روی اجرای سیستم تولید هم‌زمان در هنگ‌کنگ و پس از محاسبه ظرفیت سرمایشی مورد نیاز در حدود ۲۰۰ مگاوات، سیستم مربوط را به عنوان سیستم مطلوب و اقتصادی از جهت تولید و مصرف انرژی پیشنهاد داده‌اند (چاو و همکاران^۲، ۲۰۰۵).

۳- روش مطالعه و جمع آوری اطلاعات

در این مطالعه ابتدا نیازهای حرارتی مصرف کنندگان توسط نرم‌افزارهای کریر^۳ و ای‌کوئست^۴ مشخص شده است. این نرم‌افزارها ابزار قدرتمندی برای محاسبه بارهای حرارتی و برودتی، انتخاب دستگاه‌های تهویه و آنالیز اقتصادی انرژی می‌باشند (صفار اول، ۱۳۸۹). برای محاسبه بارهای گرمایشی، سرمایشی و آب گرم شهرک، ابتدا ساختمان‌های موجود در هر قسمت بر حسب نوع کاربری (مسکونی، تجاری و خدماتی)، سطح زیربنا، مشخصات بلوک‌ها، متوسط سطح اشغال هر بلوک بر حسب متر مربع و مشخصات معماری به دسته‌های مختلف تقسیم شدند. سپس بار بر واحد سطح برای هر دسته ساختمانی محاسبه شده و از ضرب آن در زیربنای کل ساختمان‌های هم دسته و جمع بار محاسبه شده برای دسته‌های گوناگون در هر قسمت، بار کل به دست آمده است. سپس، مقدار بخار مورد نیاز برای تأمین نیازهای مصرف کنندگان محاسبه شده است. نرم‌افزار کریر دارای دو زیر مجموعه و روش برای محاسبه است. یک روش بلوک لود یا بار کلی و دیگری روش آنالیز ساعتی یا هپ که جهت محاسبات بار گرمایش و سرمایش استفاده می‌شود. با توجه به نیاز تغییرات ساعتی، بارها برای استفاده از انرژی مازاد نیروگاه پرنده، از روش هپ استفاده شده، اما از آن‌جاکه بار جزء به جزء فضای داخلی مورد نیاز نبوده و هدف تعیین بار گرمایش و سرمایش کل بخش‌ها می‌باشد، هریک از ساختمان‌ها به صورت یک زون یا فضا در نظر گرفته شده است^۵.

1- Moss et al

2- Chow et al

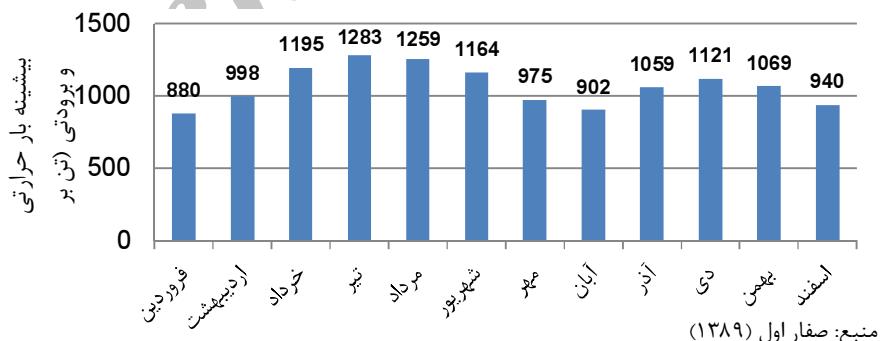
3- Carrier

4- E-Quest

5- Handbook of Carrier System Design (2003)

از روش بلوک لود به منظور محاسبه‌ی کل بار ساختمان و انتخاب دستگاه‌های موتورخانه استفاده شده است. نرمافزار ای‌کوئیست، یک ابزار شبیه‌سازی انرژی نیمه گرافیکی است و به عنوان ابزار دیگری برای محاسبه‌ی بارهای سرمایشی گرمایشی مورد استفاده قرار گرفته است. این نرمافزار، امکان معرفی شرایط آب و هوایی، جزئیات مصالح معماری و ابعاد ظاهری، نحوه‌ی کاربری و شرح سیستم‌های سرمایشی و گرمایشی را با جزئیات بالا فراهم می‌کند. در نهایت با استفاده از شبیه‌ساز^۱ DOE، به صورت ساعتی مصرف انرژی، آب گرم و برق مورد نیاز و تلفات حرارتی را تحلیل کرده و گزارش می‌کند. ابتدا واحدهای ساختمانی تمامی بلوک‌های موجود در شهرک در ای‌کوئیست شبیه‌سازی و بار حرارتی آن‌ها محاسبه شده و سپس با توجه به تعداد بلوک‌ها در هر بخش، بار حرارتی و برودتی کل به‌دست آمده است در گام بعدی از تقسیم بار بیشینه‌ی محاسبه شده در هر ماه سال توسط ای‌کوئیست بر مقداری که قبلاً توسط کریر در همان ماه محاسبه شده، یک ضریب تصحیح به‌دست آمده است. تمام مقادیر به‌دست آمده است. توسط نرمافزار ای‌کوئیست در آن ماه در این ضرایب تصحیح، ضرب شده و آن به عنوان تغییرات بار ساعتی در ماه مذکور در نظر گرفته می‌شود این عمل در ماههای مختلف انجام شده و در نهایت منحنی تغییرات بار حرارتی در ۸۷۶۰ ساعت یک سال به‌دست آمده است. در این‌جا منظور از بارهای حرارتی، مجموع بار سرمایی و گرمایی و حرارت مورد نیاز جهت تأمین آب گرم مصرفی است.

بدین ترتیب بیشینه‌ی بار حرارتی مورد نیاز شهرک برای ماههای مختلف به‌صورت نمودار زیر به‌دست آمده است.



شکل ۶ - تغییرات ماهیانه‌ی بیشینه‌ی بخار مصرفی بر حسب تن بخار اشباع ۱۰ بار

محاسبه‌ی انرژی اتلافی نیروگاه

برای استفاده از انرژی اتلافی نیروگاه، می‌بایستی پتانسیل تولید انرژی از دود خروجی توربین‌های گازی برآورد شود. برای این منظور ابتدا مشخصات توربین‌های گازی موجود در نیروگاه شناسایی می‌شود. پارامترهای مورد نظر عبارتند از: دمای ورودی به توربین، تعداد واحدها، راندمان حرارتی آن‌ها، توان خروجی، عمر تجهیزات، دبی خروجی و متوسط دمای دود خروجی از توربین‌ها. همچنین وضعیت عملکرد توربین‌ها در بارگذاری‌های مختلف مورد بررسی قرار می‌گیرد. نیروگاه پرنده سال ۱۳۸۱ به بهره‌برداری رسیده است و تقریباً در هشت کیلومتری شهرک پرنده در ارتفاع ۱۱۹۰ متری از سطح دریا قرار دارد. در این نیروگاه، ۶ واحد توربین گازی نوع زیمنس مدل V94/2 با توان نامی ۱۵۹ مگاوات نصب شده است و فضای داخلی نیروگاه به گونه‌ای است که امکان نصب بویلر بازیاب، در جلو توربین‌های گاز وجود دارد.

برای محاسبه‌ی انرژی اتلافی توربین‌های گازی، دو روش وجود دارد:

در روش اول، انرژی دود خروجی برابر است با حاصل ضرب دبی جرمی دود در آنتالپی دود در اختلاف دما تا دمای دود خروجی که معمولاً بالاتر از دمای نقطه‌ی شبنم است. برای محاسبه‌ی دبی گازهای خروجی از دود کش که برابر با دبی جرمی هوا و سوخت است، براساس آنالیز دود خروجی، نسبت هوا به سوخت تعیین می‌شود سپس با معلوم بودن دبی سوخت ورودی، دبی هوای ورودی تعیین می‌شود. دمای دود خروجی نیز با دماسنج مناسب در بازه‌ی آزمون ثبت می‌شوند و از دماهای ثبت شده متوسط‌گیری می‌شود.

در روش دوم که در این مطالعه مورد استفاده قرار گرفته، استفاده از موازنۀ انرژی (خروچی منهای ورودی) است که عبارت است از اختلاف انرژی سوخت ورودی به هر واحد که حاصل ضرب دبی سوخت در ارزش حرارتی پایین آن است و مجموع برق تولیدی و تلفات انرژی آن واحد که برابر انرژی دود خروجی می‌باشد. البته انرژی دود خروجی تا رسیدن به دمای دود در خروج از بویلر بازیاب گرما درنظر گرفته می‌شود.

برای استفاده از انرژی اتلافی نیروگاه هم می‌توان از توربین گاز به تنها یی و هم از چرخه‌ی سیکل ترکیبی استفاده کرد. در حالت اول، هدف از تولید بخار به منظور تأمین نیازهای گرمایشی و سرمایشی خواهد بود. اما در حالت دوم هدف از تولید بخار از انرژی اتلافی نیروگاه، علاوه بر تأمین نیازهای گرمایشی- سرمایشی، استفاده از بخار مازاد در

توربین بخار برای تولید توان است. در این حالت یک چرخه‌ی ترکیبی شامل: توربین گاز، بویلر بازیاب گرماء، توربین بخار، واحد کندانسور و سیستم خنک‌کن می‌باشد. به دلیل این که بیشتر توربین‌های بخار موجود با فشار و دمای بالا طراحی می‌شود، بویلر بازیاب متصل به توربین، باید متناسب با شرایط کاری توربین طراحی شود که از لحاظ دما و فشار بسیار فراتر از شرایط مورد نیاز برای مصرف است. بنابراین باید با نصب مبدل‌های واسطه یا تجهیزات کاهش فشار و دما، بخار تولیدی را به شرایط مورد نیاز برای مصرف رساند که در نتیجه هزینه‌ی اضافه‌ی دیگری به پروژه تحمیل می‌شود و هم‌چنین راندمان بویلر بازیاب گرماء نیز کاهش می‌یابد، در این مطالعه توربین گازی با ظرفیتی متناسب با انرژی حرارتی مورد نیاز در محل مصرف، مورد بررسی قرار گرفته است. برای برآورد انرژی قابل دسترسی، توربین گازی با استفاده از نرم‌افزار ترموفلو ابتدا در شرایط استاندارد و سپس در شرایط محیطی شبیه‌سازی و حداکثر انرژی قابل بازیافت بررسی و پتانسیل سنجی شده است. مدل‌سازی توربین گازی در شرایط استاندارد در زیرمجموعه‌ی جی‌تی پرو از نرم‌افزار ترموفلو انجام شد و مدل‌سازی در شرایط محیطی شهرک نیز در زیرمجموعه‌ی جی‌تی مستر نرم‌افزار انجام گرفته است. برای شبیه‌سازی، مدل «۷۹۴/۲» شرکت زیمس که در بانک اطلاعاتی نرم‌افزار موجود بود و از همه به نوع توربین‌های گازی نیروگاه نزدیک‌تر بود، انتخاب شده است. مشخصات توربین شبیه‌سازی شده در جدول ۲ و شکل ۷ نشان داده شده است.

امکان سنجی استفاده از بازیافت انرژی اتلافی از توربین های گازی...

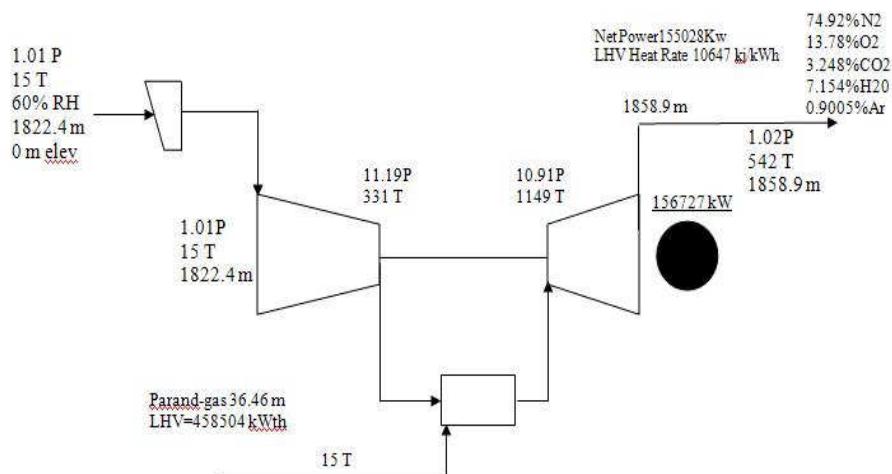
جدول ۲- نتایج به دست آمده از شبیه سازی سیکل توربین گاز در دمای محیط

خلاصه خصوصیات سیستم طراحی شده					
LHV% بازده الکتریکی	(Kj/kWh) LHV	شدت حرارت	توان خروجی		
خالص ترم زنر انور	خالص ترم زنر انور	خالص ترم زنر انور	خالص	ترم زنر انور	
۳۴/۱۰		۱۰.۵۵۷		۱۳۷۰.۴۰	توربین گازی
۳۳/۷۰	۳۴/۱۰	۱۰.۶۸۱	۱۰.۵۵۷	۱۳۵۴۵۱	۱۳۷۰.۴۰ کل طرح

عملکرد توربین گازی SGT5-2000E					
Exh. دمای C	Exh. جریان t/h	شدت جریان حرارتی ناخالص kJ/kWh	LHV	نوان ناخالص ٪ بازده	توان خروجی kW
۵۴۳	۱۶۲۸	۱۰.۵۵۷	۳۴/۱۰	۱۳۷۰.۴۰	به ازای واحد
-	۱۶۲۸	-	-	۱۳۷۰.۴۰	کل

۱	تعداد توربین گازی
٪	بار توربین گازی
kW	۴۴۵۰.۷۷ مواد شیمیابی سوختی به ازای هر توربین گازی
kW	۴۰.۱۸۸۶ مواد شیمیابی سوختی به ازای هر توربین گازی LHV

منبع: یافته های تحقیق



منبع: یافته های تحقیق

شکل ۷- شکل شماتیک توربین گاز- فلودیاگرام در شرایط محیطی

محاسبات حرارتی بویلر

برای محاسبات حرارتی بویلر بازیاب بایستی شرایط دبی، دما و ترکیبات اجزای دود ورودی به بویلر بازیاب مشخص باشد. دبی و دمای دود و آنالیز محصولات احتراق در دود خروجی از توربین‌های گازی «زوریا»^۱، از شبیه‌سازی چرخه‌ی توربین‌های گاز بهدست آمده است. با توجه به این که دما و دبی دود خروجی از توربین گاز در دماهای مختلف متفاوت است و این مقادیر با انرژی قابل بازیافت از بویلرهای بازیاب مرتبط است، رفتار توربین گاز در دماهای مختلف و نتایج پارامترهای مورد نیاز در بارگذاری‌های مختلف بررسی شده است. از بررسی‌های انجام شده مشخص شده است با افزایش دمای محیط، توان تولیدی توربین‌های گازی و درنتیجه انرژی قابل بازیافت، کاهش می‌یابد. هم‌چنین دبی دود خروجی از توربین‌ها در ماههای گرم سال به کمترین مقدار خود می‌رسد و بیشترین میزان آن در حالتی است که توربین با ۱۰۰٪ بار کار کند.

به دلیل این که شرایط بخار مورد نیاز در محل مصرف باید متناسب کار برای تجهیزات منتخب برای تولید گرمایش و سرمایش و آب گرم مصرفی باشد، هدف از تولید بخار، تأمین بخار اشیاع با فشار ۱۰ بار و دمای ۱۸۰°C در محل مصرف است که مناسب استفاده در چیلهای جذبی خواهد بود. با توجه به فاصله‌ی حدود ۸۰۰۰ متری بین نیروگاه تا شهرک بالحظ افت فشار و افت دمای خط انتقال در طول مسیر، بخار تولیدی در بویلرهای بازیاب، بایستی به صورت فوق گرم با فشار ۳۵ بار و دمای ۲۸۰°C تولید شود. برآورد بخار مورد نیاز شهرک حداقل نیاز بخار ماهانه، ۸۸ تن بر ساعت و حداکثر بخار مورد نیاز در تیرماه برابر ۱۲۸۳ تن بر ساعت در شرایط اشیاع با فشار ۱۰ بار می‌باشد که معادل ۱۲۴۲ تن بر ساعت بخار با فشار ۳۵ بار و دمای ۲۸۰°C است. برای بالاتر رفتن توجیه اقتصادی طرح و کاهش بخار تلف شده در خارج از ساعات پیک مصرف، تعداد بویلرهای بازیاب درنظر گرفته شده برمبنای متوسط نیاز بخار ماهانه‌ی شهرک که ۱۰۷۰ تن بر ساعت می‌باشد، تعیین شده است. بدین ترتیب برای تأمین بار حرارتی مورد نیاز شهرک چهار بویلر بازیاب با ظرفیت یکسان برای بازیافت انرژی اتلافی دود خروجی چهار توربین گازی نیروگاه درنظر گرفته شده و کمبود انرژی مورد نیاز در شرایط اوج مصرف نیز با درنظر گرفتن مشعل کانالی با احتراق تکمیلی، تأمین شده است. در شکل ۸، تغییرات مقدار بخار تولیدی در ماههای مختلف سال برای واحدهای

امکان سنجی استفاده از بازیافت انرژی اضافی از توربین‌های گازی...

گازی نیروگاه پرند در حالت با استفاده از احتراق تکمیلی کانالی و بدون آن نشان داده شده است.



شکل ۸- بخار تولیدی چهار واحد بویلر بازیاب نیروگاه پرند در حالت بدون استفاده از مشعل کانالی و با استفاده از مشعل کانالی

همان‌طور که در شکل ۸ نیز مشخص شده‌است، به غیر از چهار ماه گرم سال که نیاز سرمایشی افزایش می‌یابد، در بقیه‌ی ماه‌های سال بدون استفاده از مشعل کمکی نیز امکان تأمین انرژی حرارتی تنها با چهار بویلر بازیاب، فراهم خواهد بود، بنابراین برای بیشترین بازیابی انرژی با درنظر گرفتن مسائل اقتصادی، یک بویلر افقی لوله‌ی آب تک فشاره با هوازدای^۱ یکپارچه که دارای اکونومایزر^۲ و مجهز به مشعل کانالی با احتراق تکمیلی برای تأمین شرایط اضطراری باشد، با چرخش طبیعی آب در اپراتور با دمای 85°C آب کندانس برگشتی به بویلر، به منظور تولید بخار ۳۵ بار و دمای 280°C با راندمان متوسط 75% توسط نرم‌افزار ترموفلو طراحی شده است.

براساس محاسبات انجام شده، بخار خروجی از هر بویلر بازیاب، در حالت مینا حدود ۲۶۸ تن بر ساعت و در حالت احتراق تکمیلی حدود ۳۰۵ تن بر ساعت است، بنابراین با به کار گیری چهار عدد بویلر بازیاب گرما بدون احتراق تکمیلی کانالی می‌توان متوسط بخار مورد نیاز شهرک را تأمین کرد ولی اوج مصرف با استفاده از احتراق تکمیلی کانالی تأمین می‌شود. نتایج طراحی بویلر بازیاب مورد نظر در جدول ۳ آمده است:

1- Deaerator
2- Economizer

جدول ۳ - نتایج طراحی بویلر بازیاب ۳۵ بار نیروگاه پرنده توسط نرم‌افزار ترموفلکس

مقادیر	واحد	پارامترهای طراحی
۱۰۰	%	بار توربین گازی
۱۵	°C	دماهی محیط
		داده‌های مربوط به گازهای خروجی از توربین گاز
۱۶۲۲	t/h	دبی خروجی از توربین گازی
۵۴۳	°C	دماهی خروجی از توربین گازی
		بخار مبدل بازیاب در خروجی از دی‌سوپرهیتر
۲۶۷,۶	t/h	دبی بخار در خروجی از دی‌سوپرهیتر
۲۸۰	°C	دماهی بخار در خروجی از دی‌سوپرهیتر
		دماهای مربوط به بخار / آب
۱۶۷,۳	°C	آب ورودی به اکونومایزر (فشار بالا)
۲۲۱,۷	°C	آب خروجی از اکونومایزر (فشار بالا)
۲۴۴	°C	بخار ورودی به سوپرهیتر
۲۹۶	°C	بخار خروجی از سوپرهیتر
		فشارهای مربوط به بخار / آب
۷,۲	bar	فشار پایین درام
۳۶	bar	فشار بالا درام
۳۶	bar	بخار ورودی به سوپرهیتر
۳۵	bar	بخار خروجی از سوپرهیتر
		دماهی گاز
۵۴۳	°C	دماهی گاز بعد از (Duct burner) DB
۵۲۳,۸	°C	دماهی گاز قبل از سوپرهیتر
۵۰۰,۶	°C	دماهی گاز قبل از تبخیر کننده ۳
۲۵۰,۸	°C	دماهی گاز قبل از اکونومایزر
۲۱۳,۵	°C	دماهی گاز قبل از تبخیر کننده فشار پایین
۱۸۳,۳	°C	دماهی گاز قبل از پیش گرم کن
۱۵۹,۷	°C	دماهی گاز در دودکش
۷۴	%	راندمان بویلر بازیاب

منبع: یافته‌های تحقیق

۴- تحلیل اقتصادی

در ادامه نیز تحلیل اقتصادی انجام گرفته است و برای این کار فرضیات زیر در نظر گرفته شده است:

- هزینه‌ی تولید هر کیلووات ساعت برودت حدود ۷۹۳ ریال و هزینه‌ی تولید هر کیلووات ساعت حرارت حدود ۴۷۰ ریال با قیمت گاز طبیعی ۲۹۰ ریال بوده و بیشینه‌ی بار حرارتی مورد نیاز شهرک ۳۵۰ مگاوات و بیشینه‌ی بار برودتی مورد نیاز ۷۲۲ مگاوات می‌باشد و زمان کارکرد سیستم‌های گرمایشی ۴۵۰۰ ساعت در سال و زمان کارکرد سیستم‌های سرمایشی ۲۷۰۰ ساعت در سال است. (پاکدین، جواد، ۱۳۸۹)
 - طول بهره‌برداری از طرح ۲۰ سال و مدت اجرای طرح ۴ سال در نظر گرفته شده است.
 - براساس توصیه‌ی سازمان توسعه‌ی صنعتی ملل متحد (۱۹۸۶)، تورم در سال‌های بهره‌برداری از طرح، صفر در نظر گرفته شده است. بنابراین محاسبات، بدون لحاظ تورم و با درنظر گرفتن نرخ تنزیل حقیقی انجام شده است. (سازمان توسعه‌ی صنعتی ملل متحد ۱۹۸۶)
 - نرخ تنزیل در پروژه یا حداقل نرخ بازدهی مورد انتظار سرمایه‌گذار، معادل ۱۶ درصد در نظر گرفته شده است.
 - در تحلیل‌ها یک دلار معادل ۱۰۰۰۰ ریال و یک یورو معادل ۱۴۰۰۰ ریال درنظر گرفته شده است.
- به این ترتیب چهار بخش عمده‌ی هزینه در نظر گرفته شده است:
- هزینه‌های مهندسی، تأمین کالا، ساخت، نصب و راهاندازی بخش تولید که بیش از ۸۰٪ آن را هزینه‌های ارزی شامل می‌شود. (پاکدین، ۱۳۸۹)
 - هزینه‌های سالیانه‌ی تعمیرات و نگهداری در بخش تولید که بنا به استعلام از کارشناسان نیروگاه پرند، تقریباً حدود ۴٪ از هزینه‌ی تجهیزات و نصب و ساخت مربوط به هزینه‌ی تعمیرات- نگهداری در نیروگاه پرند می‌باشد. (پاکدین، ۱۳۸۹)
 - هزینه‌های مربوط به خطوط لوله، هزینه‌ی سرمایه‌گذاری مربوط به طراحی، خرید، اجرا و بهره‌برداری از خطوط لوله‌ی انتقال بخار و برگشت آب کندانس از فاصله‌ی نیروگاه پرند تا کلکتور مشترک در ورودی شهرک که تقریباً ۸ کیلومتر

می‌باشد، به طور کلی حدود ۱۰۰۰ میلیارد ریال در نظر گرفته شده است. همچنین برای هزینه‌ی مربوط به تعمیرات و نگهداری خطوط لوله نیز با تقریب ۱٪ از هزینه‌ی سرمایه‌گذاری، ۱۰ میلیارد ریال در سال برآورد شده است.

[www.ifco.ir]

- هزینه‌ی مربوط به سوخت مصرفی در مشعل‌های کمکی بویلرهای بازیاب که فقط در چهار ماه سال برای جبران کمبود در شرایط پیک مصرف، وارد مدار تولید می‌شوند. مصرف سوخت در مشعل‌های هر یک از بویلرهای بازیاب حدود ۷ تن بر ساعت است و با توجه به اینکه چهار بویلر بازیاب وجود دارد، مصرف سوخت حدود ۲۹ تن بر ساعت می‌رسد. به این ترتیب براساس متوسط مصرف سوخت ماهیانه در مشعل‌های بویلر بازیاب که ۳۸۲۱۶ مترمکعب بر ساعت است و هر ماه ۷۴۴ ساعت می‌باشد، میزان کل سوخت مصرفی بویلرهای ۲۸۴۳۲۵۴۷ مترمکعب در ماه می‌شود.

همچنین در آمدهای حاصل از تأمین نیاز گرمایشی- سرمایشی شهرک با استفاده از انرژی اتلافی نیروگاه پرند نیز محاسبه شده است. از آنجایی که با اجرای سیستم تولید همزمان توان، گرما و سرما، بازدهی حرارتی توربین‌ها افزایش یافته و همچنین با تأمین گرمایش، سرمایش و آب گرم مورد نیاز مرکز مصرف از طریق راه اندازی این سیستم، مصرف کنندگان از مصرف سوخت برای تولید گرمایش، سرمایش و آب گرم به صورت منفرد بی‌نیاز می‌شوند، لذا می‌توان میزان سوخت صرفه‌جویی شده را به عنوان یکی از عمدت‌ترین صرفه‌های اجرای طرح مزبور مورد نظر قرار داد که توجیه‌پذیری اقتصادی طرح را بیشتر نشان می‌دهد. در این قسمت برای محاسبه‌ی میزان درآمد حاصل از اجرای طرح تأمین نیاز گرمایشی- سرمایشی شهرک به صورت متمرکز، فقط درآمد حاصل از تأمین نیاز حرارتی و برودتی شهرک طبق فرضیات گفته شده منظور شده است. بدین صورت که مقدار توان گرمایش مورد نیاز ضرب در هزینه‌ی تولید هر کیلو وات ساعت حرارت، ضرب در تعداد ساعت گرمایش مورد نیاز، به علاوه‌ی مقدار توان سرمایش مورد نیاز ضرب در هزینه‌ی تولید هر کیلو وات ساعت برودت، ضرب در تعداد ساعت سرمایش مورد نیاز شده و در قیمت گاز طبیعی ضرب شده است. سپس دو فاکتور اقتصادی^۱ NPV^۲ و IRR^۳ برای ارزیابی سیستم تولید همزمان یاد شده با استفاده از محیط اکسل، محاسبه شده است. ابتدا تمامی هزینه‌های مربوط به سرمایه‌گذاری،

1- Net Present Value

2- Internal Rate of Return

تعمیرات- نگهداری، هزینه‌ی سرمایه‌گذاری و اجرا خطوط انتقال بخار و برگشت آب کندانس از نیروگاه پرند تا ورودی شهرک و برعکس، هزینه‌ی تعمیرات- نگهداری مربوط به خطوط لوله و هزینه‌ی سوخت برای مدت ۲۴ سال (۴ سال زمان اجرای طرح و ۲۰ سال طول بهره‌برداری از طرح) در محیط اکسل با عالمت منفی وارد شده و مجموع هزینه‌ها به دست می‌آید. سپس درآمد حاصل از تأمین انرژی تولیدی برای شهرک را نیز محاسبه کرده و از زمان بهره‌برداری از طرح، وارد می‌شود. مجموع درآمد و کل هزینه‌ی طرح با نرخ بهره ۰،۱۶ می‌باشد. و از آن جایی که مقادیر NPV و IRR به ترتیب، ۷۲۸۹۷۸۶ میلیون ریال و ۷۳٪ به دست آمده است، روش تولید همزمان با استفاده از بازیاب حرارت از دود خروجی از توربین‌های گازی نیروگاه، توجیه اقتصادی خواهد داشت. (جدول محاسباتی در محیط اکسل در ضمیمه‌ی مقاله (بیوست الف) آمده است)

۵- نتیجه‌گیری و پیشنهادات

در این پژوهه، تأمین انرژی مورد نیاز شهرک پرند با استفاده از بازیافت انرژی اتلافی توربین‌های گازی نیروگاه پرند مورد مطالعه قرار گرفته است. برای این منظور، نیاز حرارتی ساختمان‌های موجود توسط نرم‌افزارهای کارآمد برمبنای رعایت مبحث ۱۹ ساختمان و رعایت الگوی مصرف و هندبوک اشری، شبیه‌سازی شده و کمینه و بیشینه‌ی نیاز حرارتی به ترتیب ۸۸۰ تن بر ساعت در فرودین ماه و ۱۲۸۳ تن بر ساعت در تیرماه، بخار اشباع ۱۰ بار برآورد شده است.

دبی و دمای دود و آنالیز محصولات احتراق در دود خروجی از توربین‌های گازی «зорیبا» با شبیه‌سازی چرخه‌ی توربین‌های گاز توسط نرم‌افزار جی‌تی‌پرو محاسبه شده است. دبی جرمی خروجی از توربین گاز از ۱۷۶۳ تن بر ساعت تا ۱۴۹۰ تن بر ساعت در دماهای مختلف متفاوت است و دمای گاز خروجی از توربین نیز از حدود ۵۶۰°C تا ۵۲۰°C متغیر می‌باشد. به این ترتیب، یک بویلر افقی لوله‌ی آب تکفشاره با هوازدای یکپارچه مجهز به اکونومایزر و مشعل کانالی با احتراق تکمیلی برای تأمین شرایط اضطراری و با چرخش طبیعی آب در اپراتور، به منظور تولید بخار ۳۵ بار و دمای ۲۸۰°C با راندمان متوسط ۷۵٪ توسط نرم‌افزار ترموفلو طراحی شده است. به منظور تأمین نیاز حرارتی شهرک، با توجه به دبی و دمای دود خروجی از توربین‌های گازی نیروگاه و متوسط نیاز حرارتی شهرک، چهار بویلر بازیاب با ظرفیت یکسان در نظر گرفته شده و برای کمبود انرژی در زمان اوج مصرف نیز از مشعل‌های کمکی (داکت

برنر) برای بولیرهای بازیاب استفاده شده است. در نهایت تحلیل اقتصادی انجام گرفته و از آن جایی که مقادیر NPV و IRR به ترتیب، ۷۲۸۹۷۸۶ میلیون ریال و ۷۳٪ به دست آمده است، به نظر می‌رسد روش تولید هم‌zman با استفاده از بازیاب حرارت از دود خروجی از توربین‌های گازی نیروگاه، توجیه اقتصادی داشته باشد.

پیشنهادات

در این مطالعه فقط در مورد تأمین نیاز حرارتی شهرک با استفاده از چهار توربین گازی بررسی انجام شده است در ادامه می‌توان امکان بازیافت حرارت را برای هر شش توربین گازی نیروگاه پرند انجام داد و با استفاده از سیکل ترکیبی و توربین بخار، انرژی الکتریکی نیز تولید کرد و تحلیل اقتصادی انجام داد و با مطالعه‌ی حاضر مقایسه نمود. هم‌چنین در این مطالعه تحلیل اقتصادی از دیدگاه ملی بررسی شده است، می‌توان تحلیل اقتصادی را از دیدگاه نیروگاه و فروش بخار به شهرک مسکونی و صنعتی پرند نیز مورد بررسی قرار داد.

فهرست منابع

اسکونزاد، محمد مهدی (۱۳۷۹)؛ اقتصاد بهزیستی، انتشارات دانشگاه صنعتی امیرکبیر.

داودیان، مجید (۱۳۷۷)؛ ارزیابی طرح‌های صنعتی، سازمان مدیریت صنعتی، تهران.

سازمان مدیریت و برنامه‌ریزی کشور، معاونت امور فنی و دفتر نظارت و ارزیابی طرح‌ها، راهنمای تهییه‌ی گزارش توجیه طرح، جلد اول و دوم، نشریه‌ی ۳۱۲۲، مرکز مدارک علمی و انتشارات، چاپ اول.

صفاراول، مجید (۱۳۸۹)؛ بررسی تأمین نیازهای گرمایشی- سرمایشی فازهای ۵ و ۶ شهرک پرند با توجه به تقاضای ماهانه‌ی گرمایش و سرمایش مورد نیاز، شرکت بهینه‌سازی مصرف سوخت.

عمید پ. (۱۳۸۹)، «بررسی فنی و اقتصادی تولید پرآکنده و همزمان سرما، گرمای و توان الکتریکی برای یک مجموعه مسکونی»، پایان نامه‌ی کارشناسی ارشد، دانشگاه صنعتی امیرکبیر، دانشکده مکانیک.

پاکدین، جواد (۱۳۸۹)؛ قیمت‌گذاری و تعیین هزینه‌های انرژی حرارتی و برودتی با درنظر گرفتن پارامترهای تأثیرگذار از قبیل زمان، میزان و نوع مصرف وغیره، شرکت بهینه‌سازی مصرف سوخت.

فهرست بهای تخصصی تأسیسات نفت، گاز و پتروشیمی، پیوست ۵، دستورالعمل نحوه‌ی تعیین قیمت جدید، ۱۳۸۹ www.ifco.ir

Cardona E., Piacentino A., (2004), *A Validation Methodology for a Combined Heating Cooling and Power (CHCP) pilot plant*, Int. J. of Energy resource technology, ASME, Vol. 126, P. 285 – 292.

Cardona E., Piacentino A. (2003), *A methodology for sizing a regeneration plant in Mediterranean areas*, Int. J. of Applied Thermal Engineering, Vol. 23, P 1665 – 1680.

Cardona E., Piacentino A. (2008), *An original multi-objective criterion for the design of small-scale polygeneration systems based on realistic operating conditions*, Int. J. of Applied Thermal Engineering, Vol. 28, P. 2391 – 2404.

Chow, T.T., W.H. Au, Raymond Yau, Vincent Cheng, Apple Chan a, K.F. Fong, *Applying district-cooling technology in Hong Kong*, Applied Energy 80 (2005) 169–185

COGEN Europe (2001); *The European educational tool on cogeneration*, (www.cogen.org), 2nd ed., Dec. 2001.

Demski, R., S. Mischek, D. Karafa, D. Martindale (2009); *How to identify a Good CHP project*, 2009 ASHRAE winter conference, 25 Jan. 2009.

Fairchild P. (2002); *Integrated energy systems: technologies, program structure, and applications*, Oak Ridge National Laboratory, April 2002.

Horlock, J. H. (2003); *Advanced Gas Turbine Cycle*, Elsevier Science.

International Energy Agency (IEA), CHP (2008), *Combined Heat and Power, Evaluating the Benefits of Greater Global Investment*, OECD/IEA, 2008.

Giaccone, L., A. Canova, *Economical comparison of CHP systems for industrial user with large steam demand*, Journal of Applied Energy 86 (2009) 904–914

Kong, X.Q., R.Z. Wang, X.H. Huang, *Energy efficiency and economic feasibility of CCHP driven by stirling engine*, Energy Conversion and Management 45 (2004) 1433–1442

Mikalse, R., Y.D. Wang, A.P. Roskilly, *A comparison of Miller and Otto cycle natural gas engines for small scale CHP applications*, Journal of Applied Energy 86 (2009) 922–927

Moss, R.W., A.P. Roskilly, S.K. Nanda, *Reciprocating Joule-cycle engine for domestic CHP systems*, Applied Energy 80 (2005) 169–185

Roger W. Haines, Lewis Wilson, (2003), *Handbook of Carrier System Design*, McGraw-Hill Publication, Fifth Edition, United State of America.

Savola, T., C.J. Fogelholm, *Increased power to heat ratio of small scale CHP plants using biomass fuels and natural gas*, Energy Conversion and Management 47 (2006) 3105–3118.

Streckiene, G., V. Martinaitis, A. N. Andersen, J. Katz,; *Feasibility of CHP-plants with thermal stores in the German spot market*, Journal of Applied Energy 86 (2009) 2308–2316

The National Renewable Energy Laboratory (NREL), Department of Energy (DOE), Office of Energy Efficiency and Renewable Energy (EERE) and the Gas Research Institute (GRI), *Gas-fired distributed energy resource technology characterizations*, October 2003

Website Address: Available in www.cat.com

Website Address: Available in www.mitsubishi-motors.com

Wen Guo, (2009), *The state-of-the art of tri-generation and its application in tertiary sector*, Institute for Promotion of Innovative Technologies (Italy), ISNOVA, Dec. 2009.

امکان سنجی استفاده از بازیافت انرژی اتلافی از توربین‌های گازی...

پیوست الف: محاسبه NPV و IRR طرح تولید متتمرکز در محیط اکسل

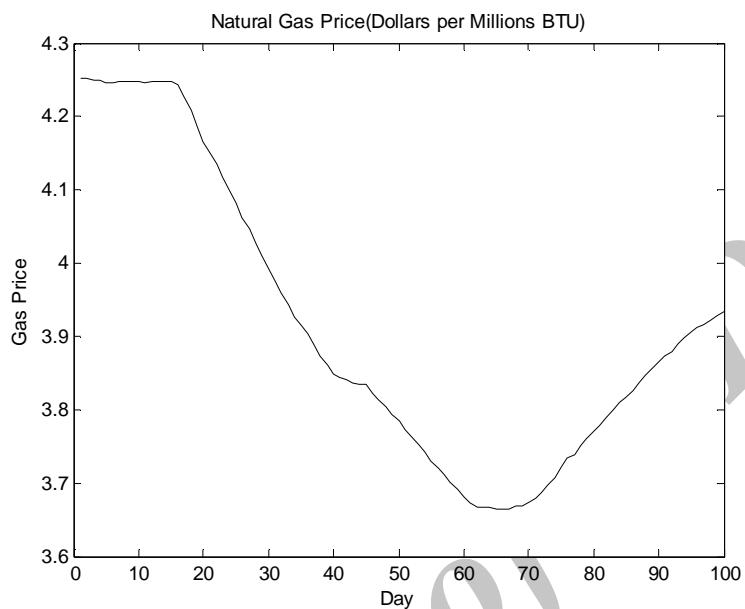
سال	هزینه‌ی تعمیرات نگهداری خط لوله (میلیون ریال)	هزینه‌ی سرمایه‌گذاری خط لوله (میلیون ریال)	هزینه‌ی سرمایه‌گذاری (میلیون ریال)	هزینه‌ی تعمیرات نگهداری (میلیون ریال)	هزینه‌ی ساخت در پخش تولید (میلیون ریال)	کل هزینه‌های طرح (میلیون ریال)	درآمد حاصل از تأمین نیاز گرمایشی سرمایشی (میلیون ریال)	NPV
۱	۰	۰	-۱۵۴۴۸۸	۰	۰	-۱۵۴۴۸۸	۰	-۱۵۴۴۸۸
۲	۰	۰	-۳۴۷۵۹۸	۰	۰	-۳۴۷۵۹۸	۰	-۳۴۷۵۹۸
۳	۰	-۵۰۰۰۰	-۱۱۵۸۶۶	۰	۰	-۶۱۵۸۶۶	۰	-۶۱۵۸۶۶
۴	۰	-۵۰۰۰۰	-۱۵۴۴۸۸	۰	۰	-۶۵۴۴۸۸	۰	-۶۵۴۴۸۸
۵	-۱۰۰۰۰	۰	۰	۰	-۸۲۴۵	-۱۸۲۴۵	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۹۳۶۱۰
۶	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۷	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۸	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۹	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۱۰	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۱۱	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۱۲	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۱۳	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۱۴	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۱۵	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۱۶	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۱۷	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۱۸	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۱۹	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۲۰	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۲۱	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۲۲	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۲۳	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
۲۴	-۱۰۰۰۰	۰	۰	-۱۹۷۷۵	-۸۲۴۵	-۳۸۰۲۰	۲۶۱۱۸۶۰	۲۵۷۳۸۴۰
IRR								۷۳%
NPV								۷,۲۸۹,۷۸

پیوست

پیش‌بینی قیمت گاز با شبکه‌ی عصبی (روزانه، دلار)

۴.۲۵۱۳۶۳	۴.۱۵۰۱۸۸	۳.۸۴۴۷۱۹	۳۶۷۱۶۶	۳.۷۷۸۷۳
۴.۲۵۱۷۳۵	۴.۱۳۵۳۲۹	۳.۸۴۰۲۳۱	۳۶۶۵۶۲۲	۳.۷۹۰۱۱
۴.۲۵۰۴۸۲	۴.۱۱۶۴۷۸	۳.۸۳۶۱۸۲	۳۶۶۵۵۴۱	۳.۸۰۰۴۷۴
۴.۲۵۰۱۱۶	۴.۰۹۶۳۸۹	۳.۸۳۳۸۹۸	۳۶۶۵۸۸۹	۳.۸۰۹۴۸۶
۴.۲۴۶۷۱۱	۴.۰۸۱۰۸۷	۳.۸۳۳۴۰۵	۳۶۶۴۹۶۶	۳.۸۱۶۷۶۶
۴.۲۴۵۴۴۸	۴.۰۶۱۶۶۶	۳.۸۲۲۲۲۲	۳۶۶۵۳۱۶	۳.۸۲۶۷۳
۴.۲۴۷۰۸۸	۴.۰۴۶۷۵۵	۳.۸۱۳۲۱	۳۶۶۴۳۹۵	۳.۸۳۶۹۲
۴.۲۴۸۲۶۸	۴.۰۲۸۵۳۷	۳.۸۰۴۶۰۲	۳۶۶۷۸۲۲	۳.۸۴۶۸۴۴
۴.۲۴۷۸۶۴	۴.۰۱۰۰۵۹	۳.۷۹۳۷۶۹	۳۶۶۹۴۸۲	۳.۸۵۶۳۷۵
۴.۲۴۶۸۴۲	۳.۹۹۲۹۸۲	۳.۷۸۵۳۱۸	۳۶۷۲۴۵۹	۳.۸۶۴۸۷۸
۴.۲۴۶۷۶۶	۳.۹۷۵۶۴۹	۳.۷۷۳۷۶	۳۶۷۸۵۳۵	۳.۸۷۳۸۶۶
۴.۲۴۸۳۸۴	۳.۹۵۹۲۳۷	۳.۷۶۳۵۷	۳۶۸۶۶۹۸	۳.۸۸۰۱۶
۴.۲۴۸۰۳۴	۳.۹۴۲۳۵۶	۳.۷۵۲۸۹۹	۳۶۹۶۷۱۲	۳.۸۸۸۶۶۸
۴.۲۴۷۲۷۴	۳.۹۲۶۹۳۳	۳.۷۴۱۴۵۹	۳.۷۰۷۶۲۸	۳.۸۹۷۳۴۶
۴.۲۴۸۲۴۵	۳.۹۱۶۲۱۹	۳.۷۳۰۱۱۳	۳.۷۲۰۸۴۴	۳.۹۰۵۷۱۷
۴.۲۴۴۰۲۵	۳.۹۰۳۳۵۷	۳.۷۱۹۶۵۸	۳.۷۳۳۱۱	۳.۹۱۲۵۶۸
۴.۲۲۷۸۷۷	۳.۸۸۷۸۸۴	۳.۷۱۱۳۶۶	۳.۷۳۸۷۶	۳.۹۱۶۴۰۲
۴.۲۰۸۰۱۱	۳.۸۷۳۸۰۵	۳.۷۰۰۷۵۶	۳.۷۵۰۱۷۹	۳.۹۲۱۶۱۲
۴.۱۸۶۰۵۹	۳.۸۶۰۱۲	۳.۶۹۰۷۹	۳.۷۶۱۳۸۷	۳.۹۲۹۳۵۲
۴.۱۶۶۱۴۹	۳.۸۴۹۲۱۷	۳.۶۸۰۷۳۷	۳.۷۷۰۴۴۴	۳.۹۳۵۰۲۴

منبع: محاسبات تحقیق



پیش‌بینی قیمت گاز با مدل LSTAR

۳/۱۹	۳/۱۸	۳/۱۷	۳/۱۶	۳/۱۵	۳/۱۴	۳/۱۳	۳/۱۲	۲۰۱۲/۳/۱۱	روز
۴/۲	۴/۲۱۹	۴/۲۲۵	۴/۲۲۹	۴/۲۳۴	۴/۲۳۷	۴/۲۴۱	۴/۲۴۴	۴/۲۴۷	پیش‌بینی

منبع: محاسبات تحقیق

خروجی نرم افزار

نتایج تخمین مربوط به بررسی فرض رفتار غیر خطی آزمون RESET

Dependent Variable: RES
 Method: Least Squares
 Date: 11/13/12 Time: 20:50
 Sample (adjusted): 2 4338
 Included observations: 4337 after adjustments

Variable	Coefficie nt	Std. Error	t-Statistic	Prob.
C	-			
GA(-1)	0.034507	0.018287	-1.886974	0.0592
-	0.029072	0.013596	2.138296	0.0325
FIT^2	0.008356	0.003696	-2.260532	0.0238
FIT^3	0.000986	0.000421	2.342500	0.0192
-3.93E-				
FIT^4	05	1.62E-05	-2.427933	0.0152
R-squared	0.002517	Mean dependent var	-1.67E-05	
Adjusted R-squared	0.001596	S.D. dependent var	0.198213	
S.E. of regression	0.198055	Akaike info criterion	0.399393	
Sum squared resid	169.9259	Schwarz criterion	-	0.392043
Log likelihood	871.0835	Hannan-Quinn criter.	-	0.396798
F-statistic	2.732382	Durbin-Watson stat	1.982270	
Prob(F-statistic)	0.027498			

در خروجی فوق RES و GA به ترتیب پسمند برآورد شده از مدل خودرگرسیون، قیمت گاز و مقادیر پیش‌بینی شده قیمت گاز است.

امکان سنجی استفاده از بازیافت انرژی اضافی از توربین های گازی...

آزمون بررسی معناداری ضرایب FIT ها یا (α_h) یا آزمون وجود رفتار غیرخطی

Wald Test:
Equation: RESET

Test Statistic	Value	df	Probability
F-statistic	3.638804	(3, 4332)	0.0123
Chi-square	10.91641	3	0.0122

Null Hypothesis Summary:	
Normalized Restriction (= 0) Value	Std. Err.
C(3)-0.008356	0.003696
C(4)0.000986	0.000421
C(5)-3.93E-05	1.62E-05

Restrictions are linear in coefficients.

آزمون تراسویترا

Dependent Variable: RES
Method: Least Squares
Date: 12/19/11 Time: 10:52
Sample (adjusted): 2 4338
Included observations: 4337 after adjustments

Variable	Coefficient	Std. Error	t-Statistic	Prob.
C	-0.097773	0.039957	-2.446952	0.0144
GA(-1)	0.081817	0.032125	2.546825	0.0109
GA(-1)^2	-0.022291	0.008275	-2.693749	0.0071
GA(-1)^3	0.002427	0.000842	2.883246	0.0040
GA(-1)^4	-8.94E-05	2.91E-05	-3.078049	0.0021
R-squared	0.003813	Mean dependent var-1.67E-05		
Adjusted R-squared	0.002893	S.D. dependent var0.198213		
S.E. of regression	0.197926	Akaike info criterion-0.400693		
Sum squared resid	169.7051	Schwarz criterion-0.393343		
Log likelihood	873.9025	Hannan-Quinn criter.-0.398098		
F-statistic	4.144750	Durbin-Watson stat2.049968		
Prob(F-statistic)	0.002362			

آزمون وجود رفتار انتقال ملایم (STAR)

Wald Test:

Equation: STAR

Test Statistic	Value	df	Probability
F-statistic	5.521956	(3, 4332)	0.0009
Chi-square	16.56587	3	0.0009

Null Hypothesis Summary:

Normalized Restriction (= 0)	Value	Std. Err.
C(3)-0.022291	0.008275	
C(4)0.002427	0.000842	
C(5)-8.94E-05	2.91E-05	

Restrictions are linear in coefficients.