نشریه مهندسی مکانیک امیرکبیر

نشریه مهندسی مکانیک امیرکبیر، دوره ۴۹، شماره ۱، سال ۱۳۹۶، صفحات ۲۳۱ تا ۲۳۷ DOI: 10.22060/mej.2016.740

تحلیل ترمودینامیکی چرخه ترکیبی تولید همزمان توان – برودت با استفاده از پیل سوختی اکسیدجامد

لیلا خانی، سید محمد سید محمودی*

دانشکده مهندسی مکانیک، دانشگاه تبریز، تبریز، ایران

چکیده: در این مقاله امکان استفاده از چرخه ترکیبی جدیدی برای تولید همزمان توان الکتریکی و سرمایش مورد بررسی قرار می گیرد. چرخه پیشنهادی، ترکیبی از سیستم پیل سوختی اکسیدجامد – توربین گازی بهعنوان چرخه مولد توان و چرخه تبرید جذبی گکس بهعنوان چرخه تولید برودت است. مدلسازی این چرخه از طریق حل همزمان معادلات بقای جرم و انرژی اجزای چرخه و محاسبه ولتاژ و توان الکتریکی تولیدی پیل سوختی در محیط نرم افزار ای ای اس صورت می گیرد. نتایج بهدستبهدست آمده از تحلیل ترمودینامیکی این چرخه بیانگر آن است که بازده انرژی چرخه ترکیبی پیشنهادی ۲۷/۲۶ بیشتر از چرخه پیل سوختی – توربین گازی در شرایط مشابه است. هم چنین افزایش چگالی جریان موجب افزایش همزمان توان الکتریکی خالص و برودت تولیدی و نیز دبی سوخت ورودی می شود، به طوری که بازده انرژی افزایش می یابد. در حالی که افزایش دمای عملکردی پیل سوختی باعث می شود که بازده انرژی ابتدا کاهش و سپس افزایش یابد.

تاریخچه داوری: دریافت: ۸ مرداد ۱۳۹۴ بازنگری: ۴ آذر ۱۳۹۴ پذیرش: ۴ بهمن ۱۳۹۵ ارائه آنلاین: ۱۸ آبان ۱۳۹۵

> **کلمات کلیدی:** پیل سوختی اکسیدجامد تبرید جذبی تولید همزمان

۱ – مقدمه

بی تردید انرژی نقش بسزایی در پیشرفت و توسعه کشورها ایفا می کند. بعد از نیروی انسانی، چگونگی استفاده از منابع انرژی عمدهترین عامل توسعه اقتصادی جوامع بشمار می رود. در این میان فناوری پیل سوختی به دلیل مزایایی مانند بازده بالا، آلودگی محیطی و صوتی کم، قابلیت تولید غیر متمر کز (توزیع پراکنده) انرژی و استفاده در نقاط دورافتاده توجه بسیاری از محققان را به خود جلب نموده است [۱]. در میان انواع مختلف پیل سوختی، پیل سوختی اکسیدجامد بیشترین دمای عملکردی را دارد، در نتیجه این نوع پیل سوختی در نیروگاههای بزرگ تولید برق و چرخههای ترکیبی مورد استفاده قرار می گیرد. ترکیب این نوع پیل سوختی با یک توربین بازده کلی را به ٪۲۰ افزایش می دهد [۳–۱].

آکایا و همکارانش [۲] یک سیستم تولید توان پیل سوختی با سوخت هیدروژن را از دیدگاه قوانین اول و دوم ترمودینامیک مورد بررسی قرار دادند. آنها حداکثر بازده ترمودینامیکی را ۴۸٪ و بیشترین میزان توان تولیدی را ۳۳۰ کیلووات گزارش کردند. حاصلی و همکارانش [۴] چرخه ترکیبی توربین گازی و پیل سوختی اکسیدجامد با سوخت متان را از دیدگاه اگزرژی تحلیل کرده و بازده آن را ۶۰/۶٪ گزارش کردند. کالیس و همکارانش [۵] یک چرخه ترکیبی ۱/۵ مگاواتی توربین گازی – پیل سوختی اکسیدجامد را بررسی کردند که در آن برای ریفرمکردن گاز طبیعی از منبع آب خارجی استفاده شد. بازده این چرخه هیبریدی در حدود ۶۰٪ بهدست آمد. تیپاوان

اتانول و خنککن جذبی دو اثره آب-لیتیم برماید را از دیدگاه انرژی و اگزرژی بررسی کرده و نشان دادند که سیستم پیشنهادی آنها بهدلیل بازیابی بهتر گرمای جریان خروجی و عملکرد اگزرژی بالاتر میتواند گزینه مناسبی به جای سیستمهای تولید سه گانه متداول باشد. رکنی [۷] یک سیستم پیل سوختی-استرلینگ با امکان گازیسازی زیست توده را از نظر ترمودینامیکی و اقتصادی مورد مطالعه قرار داده و به این نتیجه رسید که کاهش تعداد پیلهای سوختی باعث کاهش هزینه برق تولیدی و بازده انرژی سیستم می شود. السلیمان و همکاران [۸] سه سیستم تولید سه گانه بر اساس پیل سوختی، زیست توده و خورشیدی را از دیدگاه انرژی مورد مقایسه قرار داده و گزارش كردند كه سيستم توليد سه گانه پيل سوختي بالاترين بازده الكتريكي را دارد. چیتساز و همکارانش [۱۲–۹] یک چرخه تولید سه گانه با سیستم محرکه پیل سوختی اکسیدجامد صفحهای را بررسی و بهینهسازی کردند. آنها به این نتیجه رسیدند که بازده انرژی و اگزرژی این سیستم بهترتیب ۳۳٪ و ۴۶٪ بیشتر از چرخه تولید توان ساده پیل سوختی است. بیشترین تخریب اگزرژی در مبادله کن هوا و پیل سوختی رخ میدهد. بیشترین هزینه توليد مربوط به برودت است و با بهينهسازي چندهدفه اين سيستم ميتوان با بیشترین بازده اگزرژی ممکن، محصولات را با کمترین هزینه تولید کرد.

با بررسی پژوهش های پیشین مشخص می شود که امکان ترکیب پیل سوختی اکسیدجامد با سیستمهای تولید برودت به ویژه چرخه های تبرید جذبی امکان پذیر بوده، ولی چندان مورد بررسی قرار نگرفته است. در این مقاله یک سیستم ترکیبی جدید متشکل از پیل سوختی اکسیدجامد و چرخه تبرید جذبی گکس برای تولید همزمان توان و برودت معرفی و بررسی می شود. تحلیل

s_mahmoudi@tabrizu.ac.ir نویسنده عهدهدار مکاتبات:

الکتروشیمیایی مجزا و کاملی برای محاسبه ولتاژ و توان الکتریکی تولیدی پیل سوختی اکسیدجامد ارائه می شود. در ادامه تاثیر تغییر چگالی جریان و دمای کارکردی پیل سوختی بر عملکرد چرخه ترکیبی معرفی شده مورد ارزیابی و تحلیل قرار می گیرد.

۲- چرخه ترکیبی پیل سوختی اکسیدجامد – توربین گازی – تبریدجذبی گکس

چرخه ترکیبی پیشنهادی در شکل ۱ نشان داده می شود. با توجه به این شکل مهمترین قسمت این سیستم، پیل سوختی اکسیدجامد است که با انجام واکنش الکتروشیمیایی در آن، گرما و توان الکتریکی تولید می شود. کمپرسورهای هوا و سوخت، مبادله کنهای حرارتی و پس سوز برای فراهم کردن شرایط مناسب عملکرد پیل سوختی به چرخه اضافه شدهاند. علی غم کاهش دما و فشار در توربین، دمای جریان خروجی آن به قدری بالاست که توانایی تأمین انرژی لازم چرخه گکس را دارد. فرضیات مورد استفاده عبارتند از [۲ و ۱۳]:

- سیستم در شرایط حالت پایا کار می کند.
- از تغییرات انرژی جنبشی و پتانسیل صرفنظر می شود.
- هیچ یک از اجزای چرخه پیل سوختی توربین گازی با محیط
 تبادل گرمایی ندارند.
 - همه گازها در چرخه پیل سوختی رفتار گاز ایدهآل را دارند.
 - دمای جریانهای خروجی آند و کاتد با هم برابر است.
- از افت فشار ناشی از اصطکاک در چرخه گکس صرفنظر می شود.
- محلولهای خروجی از جاذب و ژنراتور در حالت تعادل بوده و در
 دمای جزء مربوطه خارج می شوند.

۳- مبانی و روشها

به منظور بررسی عملکرد چرخه، با درنظرگرفتن هر جزء بهعنوان یک حجم کنترل، معادلات بقای جرم و انرژی برای آن جزء نوشته شده است.

$$\sum_{i,k} \dot{m}_i - \sum_{e,k} \dot{m}_e = 0 \tag{1}$$

(کیلوگرم بر ثانیه \dot{m}_e و \dot{m}_e بهترتیب دبی جرمی ورودی و خروجی (کیلوگرم بر ثانیه) هستند.

$$\dot{Q}_k - \dot{W}_k + \sum_{i,k} \dot{m}_i h_i - \sum_{e,k} \dot{m}_e h_e = 0 \tag{(Y)}$$

h و \dot{W}_{k} بهترتیب گرما و کار تبادلی هر جزء با محیط (کیلووات) و \dot{W}_{k} آنتالپی ویژه (کیلوژول بر کیلوگرم) میباشند.

۳– ۱– مدلسازی پیل سوختی مقدار نظری ولتاژ مدار باز پیل سوختی با استفاده از معادله نرنست



Fig. 1. Schematic diagram of SOFC-GT-GAX combined cycle شکل ۱: چرخه ترکیبی پیل سوختی – توربین گازی – تبرید جذبی گکس

محاسبه می شود [۱].

$$V_{Nernst} = \frac{-\Delta \overline{g}_f^0}{2F} + \frac{\overline{R}T_{cell}}{2F} \ln\left(\frac{P_{H_2}\sqrt{P_{O_2}}}{P_{H_2O}}\right) \tag{(Y)}$$

در معادله فوق V_{Nernst} ولتاژ نرنست (ولت)، $\frac{\Delta \overline{g}_{I}^{o}}{2}$ انرژی آزاد گیبس واکنش الکتروشیمیایی در دمای واکنش و فشار استاندارد (کیلوژول بر کیلومول)، F ثابت فارادی، \overline{R} ثابت جهانی گازها (۸/۳۱۴ کیلوژول بر کیلومول بر کلوین)، ثابت فارادی، عملکردی پیل سوختی (کلوین) و در نهایت $P_{H_{2}}$ و $P_{O_{2}}$ $P_{H_{2}}$ دمای عملکردی پیل سوختی (کلوین) و بخار آب هستند.

اما در عمل ولتاژ واقعی بهدلیل وقوع برگشتناپذیریها کمتر از ولتاژ نرنست خواهد بود. افت ولتاژ مقاومتی بهدلیل وجود مقاومت در برابر جریان یونها و الکترونها اتفاق میافتد و مقدار آن با استفاده از قانون اهم محاسبه میشود [۱۴].

$$V_{Ohm} = I[1.7842 \times 10^{-9} exp(600 / T_{cell}) + 2.98 \times 10^{-9} exp(-1392 / T_{cell}) + 1.176 \times 10^{-9} exp(10350 / T_{cell}) + 1.02 \times 10^{-7} exp(4690 / T_{cell})]$$
(*)

 $(1, 70, 42, 10^{-7}, ..., ((00, 17)))$

است. مترمربع) است. مترمربع) افت ولتاژ اهمی (ولت) و i چگالی جریان (آمپر بر مترمربع) است. مقداری از ولتاژ تولیدی برای غلبه بر سد انرژی فعالسازی و انجام واکنش در الکترودها مصرف می شود، که افت ولتاژ فعالسازی نامیده می شود. مقدار این افت ولتاژ توسط معادله نیمه تجربی باتلر – وولمر محاسبه می شود

.[۱۵]

$$V_{act} = \frac{\overline{R}T_{cell}}{F} \left[\sinh^{-1} \left(\frac{i}{2i_0^a} \right) + \sinh^{-1} \left(\frac{i}{2i_0^c} \right) \right]$$
(Δ)

$$i_0^a = 7 \times 10^9 \left(\frac{P_{H_2}}{P_0}\right) \left(\frac{P_{H_2O}}{P_0}\right) \exp\left(\frac{-110000}{\overline{R}T_{cell}}\right)$$
(8)

$$i_0^c = 7 \times 10^9 \left(\frac{P_{O_2}}{P_0}\right)^{0.25} \exp\left(\frac{-155000}{\overline{R}T_{cell}}\right)$$
(Y)

در معادلات فوق V_{act} افت ولتاژ فعالسازی (ولت)، $i_0^{\,\,c}i_0^{\,\,c}$ ا بهترتیب چگالی جریان تبادلی آند و کاتد (آمپر بر مترمربع) و $P_{_0}$ فشار محیط استاندارد (۱) بار) است.

در صورت برقراری جریان و انجام واکنش الکتروشیمیایی، گرادیان غلظت در الکترودها بوجود میآید، بهطوری که باعث افت ولتاژ غلظتی میشود. افت ولتاژ غلظتی کل، مجموع افت ولتاژهای غلظتی آند و کاتد است [۱۶].

$$V_{con} = \frac{\overline{R}T_{cell}}{2F} \left[\ln \left(\frac{1 - i_{L,H_2}}{1 + i_{L,H_2O}} \right) + \ln \left(\frac{1}{1 - i_{L,O_2}} \right) \right]$$
(A)

$$i_{L,k} = \frac{2FD_{eff,k}}{\overline{R}T_{cell}\delta_k}P_k \tag{9}$$

در دو معادله فوق V_{con} افت ولتاژ غلظتی (ولت)، i_L چگالی جریان حدی (آمپر بر مترمربع)، D_{eff} ضریب نفوذ مؤثر گاز (مترمربع بر ثانیه) (نحوه محاسبه این پارامتر در مرجع [۱۵] توضیح داده شده است) و δ_k ضخامت شار جریان (متر) است.

ولتاژ واقعی پیل سوختی با کم کردن مجموع افت ولتاژها از مقدار ولتاژ نظری (نرنست) بهدست می آید:

$$V_{cell} = V_{Nernst} \cdot \left(V_{ohm} + V_{act} + V_{con}\right) \tag{(1)}$$

میزان مصرف هیدروژن در واکنش الکتروشیمیایی بستگی به میزان چگالی جریان داشته و با استفاده از قانون فارادی محاسبه میشود:

$$\dot{z} = \frac{iAN}{2F} \tag{(11)}$$

که ż میزان مصرف هیدروژن در واکنش الکتروشیمیایی (کیلومول بر ثانیه)، A سطح فعال پیل سوختی (مترمربع) و N تعداد پیل سوختی است.

با تعریف ضریب مصرف سوخت و بهرهبرداری هوا، بهترتیب مقادیر هیدروژن و اکسیژن ورودی به چرخه تعیین میشوند. ۸ N

$$\dot{n}_{i,H_2} = \frac{iAN}{2u_f F} \tag{11}$$

$$\dot{n}_{i,O_2} = \frac{iAN}{4u_a F} \tag{17}$$

که در معادلات فوق \dot{n}_{i,H_2} و \dot{n}_{i,O_2} بهترتیب دبی مولی هیدروژن و اکسیژن و رودی به چرخه (کیلومول بر ثانیه) و u_r و u_a نیز بهترتیب ضریب مصرف

سوخت و ضریب بهرهبرداری هوا هستند.

توان تولیدی پیل سوختی به صورت حاصل ضرب میزان جریان تولیدی در ولتاژ واقعی به دست می آید:

$$W_{SOFC} = i \, A \, NV_{cell} \tag{14}$$

۳- ۲- عملکرد ترمودینامیکی چرخه

مقدار توان خالص خروجی چرخه توان، برودت تولیدی چرخه گکس و بازده انرژی چرخه بهترتیب برابر است با:

$$\dot{W}_{net} = \dot{W}_{SOFC} + \dot{W}_{GT} - \dot{W}_{AC} - \dot{W}_{FC} - \dot{W}_{P}$$
(10)

$$\dot{Q}_{evap} = \dot{m}_{23} \left(h_{24} - h_{23} \right) \tag{17}$$

$$\eta_{th} = \frac{\dot{W}_{net} + \dot{Q}_{evap}}{\dot{n}_f LHV} \tag{1V}$$

که در معادلات فوق: W. تراب الکتر کو

۳-۳- نرم افزار ای ای اس

نرم افزار ای ای اس با استفاده از خواص ترمودینامیکی مواد که در آن گنجانده شده است، حل همزمان معادلات بقای جرم و انرژی برای تک تک اجزای سیستم را امکان پذیر می کند.

٤- نتايج و بحث

نتایج مدلسازی الکتروشیمیایی پیل سوختی بهدستآمده از کار حاضر با دادههای تجربی موجود در مراجع [۳ و ۱۷] مقایسه شد که مطابق شکل ۲ تطابق بسیار خوبی بین آنها برقرار است و حداکثر اختلاف ۲/۶۷ درصد میباشد.

در مورد چرخه تبرید جذبی گکس نتایج بهدستآمده از مدلسازی با نتایج ارائهشده توسط مرجع [۱۳] مورد مقایسه قرار گرفت. همان طور که در شکل ۳ مشخص است، نتایج تطابق خوبی را نشان میدهند.

همچنین مقادیر توان خالص، بازده انرژی و بازگشتناپذیری چرخه پیل سوختی اکسیدجامد با سوخت هیدروژن بهدستآمده در کار حاضر با مقادیر متناظر گزارششده در مرجع [۲] در جدول ۱ مقایسه میشود. نتایج در جدول

۱ حاکی از آن است که مدلسازی چرخه پیل سوختی اکسیدجامد با سوخت هیدروژن، با حداکثر خطای ۳٪ نتایج مطلوبی را ارائه میدهد.

نتایج مدلسازی چرخه ترکیبی با چرخه ساده پیل سوختی اکسیدجامد مطابق جدول ۲ مقایسه میشود. با توجه به این جدول ملاحظه میشود که بازده چرخه ترکیبی پیشنهادی بهدلیل استفاده مفید از انرژی گازهای خروجی توربین گازی در ژنراتور چرخه گکس و تولید برودت، ۳۷/۲۶٪ بیشتر از چرخه پیل سوختی اکسیدجامد– توربین گازی است.









Fig. 3. Validation for GAX absorption refrigeration cycle

شکل ۳: اعتباردهی مدل الکتروشیمیایی پیل سوختی

جدول ۱: اعتبارسنجی چرخه پیل سوختی اکسیدجامد با سوخت هیدروژن Table 1. Validation for hydrogen fed SOFC system

نتايج مرجع [2]	نتايج مطالعه حاضر	پارامتر
١٨٨	۱ ٩٣/٧	توان خالص چرخه (کیلووات)
۴۲	41/08	بازده انرژی (٪)
Tav	787	بازگشت ناپذیری چرخه (کیلووات)

جدول ۲: نتایج مدلسازی چرخه ترکیبی و مقایسه آن با چرخه ساده پیل $u_f^{=+/\Lambda}$ ، نتایج مدلسازی چرخه ترکیبی و مقایسه آن با چرخه ساده پیل سوختی به ازای $u_f^{=+/\Lambda}$ نام $u_{g}^{=+/\Lambda}$

Table 2. Performance parameters for the SOFC-GT-GAX and the SOFC-GT systems ($I = 1000 \text{ A/m}^2$, $T_{cell} = 1073 \text{ K}, r_p = 4, u_f = 0.8, u_a = 0.15$)

با سوخت هیدروژن- گکس	با سوخت هیدروژن	پارامتر
٨۴/۵٩	40/22	بازده انرژی (٪)
١٠٩/٩	۱۱۰/۳	توان خالص خروجی(کیلووات)
٨٧/١٩	-	برودت توليدي (كيلووات)
• /YA	+/YA	ولتاژ پيل سوختى(ولت)

در شکل ۴ تغییرات ولتاژ واقعی پیل سوختی با چگالی جریان نشان داده شده است. افزایش چگالی جریان بهدلیل افزایش همه افت ولتاژهای درون پیل سوختی، باعث کاهش ولتاژ واقعی آن می شود.

شکل ۵ نشاندهنده تاثیر تغییر چگالی جریان بر توان خالص چرخه و برودت تولیدی چرخه گکس است. با افزایش چگالی جریان و علی غم کاهش ولتاژ، توان تولیدی پیل سوختی افزایش مییابد. از طرف دیگر، میزان مصرف هیدروژن در پیل سوختی بیشتر شده و در نتیجه دبی سوخت و هوای ورودی به چرخه و توان مصرفی کمپرسورها و نیز توان تولیدی توربین گازی افزایش مییابد. در نهایت با توجه به شکل ۵، توان خالص خروجی چرخه زیاد می شود. به دلیل افزایش دما و دبی گازهای خروجی توربین، مقدار برودت تولیدی در اواپراتور بیشتر می شود.



۶ تغییرات بازده انرژی چرخه پیشنهادی با چگالی جریان در شکل رسم شده است. مطابق این شکل، با افزایش چگالی جریان بازده چرخه

Fig. 4. Variations in the fuel cell voltage with current density شکل ٤: تغییرات ولتاژ پیل سوختی با چگالی جریان



Fig. 5. Variations in the net electrical power and cooling capacity with current density

شکل ۵: تغییرات توان خالص خروجی و برودت تولیدی با چگالی جریان زیاد میشود. در حقیقت افزایش چگالی جریان باعث افزایش مجموع توان الکتریکی خالص و برودت تولیدی و نیز افزایش دبی سوخت ورودی میشود. به هر حال افزایش انرژی خروجی مفید چرخه بر افزایش انرژی ورودی آن غلبه کرده و موجب افزایش بازده با افزایش چگالی جریان میشود.

تغییر ولتاژ پیل سوختی بر اثر تغییر دمای عملکردی آن در شکل ۷ نشان داده شده است. افزایش دمای عملکردی پیل سوختی باعث کاهش همزمان افت ولتاژها و ولتاژ نرنست میشود. در دماهای پایین کاهش افت ولتاژها تاثیر بیشتری داشته و ولتاژ واقعی پیل سوختی افزایش مییابد. در صورتی که در دماهای بالاتر کاهش ولتاژ نرنست باعث کاهش ولتاژ پیل سوختی میشود.

در شکل ۸ تغییرات توان الکتریکی خالص خروجی چرخه و برودت تولیدی چرخه گکس با دمای پیل سوختی رسم شده است. در چگالی جریان ثابت، توان تولیدی پیل سوختی فقط تابع ولتاژ بوده و در نتیجه ابتدا افزایش





شکل ٦: تغییرات بازده انرژی با چگالی جریان



Fig. 7. Variations in the fuel cell voltage with its operating temperature

شکل ۷: تغییرات ولتاژ پیل سوختی با دمای عملکردی آن

و سپس کاهش مییابد. از طرفی تغییرات توان تولیدی توربین گازی و پیل سوختی به گونهای است که توان خالص خروجی چرخه ابتدا افزایش و سپس کاهش مییابد. با توجه به توضیحات فوق و مطابق شکل ۸ با افزایش دمای پیل سوختی، مقدار برودت تولیدی چرخه گکس روند نزولی – صعودی دارد.

تغییرات بازده چرخه با دمای پیل سوختی در شکل ۹ نمایش داده شده است. با توجه به این که تغییرات برودت تولیدی اواپراتور بر تغییرات توان خالص چرخه غلبه میکند، بازده چرخه ابتدا کاهش و سپس افزایش پیدا میکند. تغییر دمای عملکردی پیل سوختی تاثیری بر دبی سوخت ورودی به چرخه ندارد.



Fig. 8. Variations in the net electrical power and cooling capacity with fuel cell operating temperature شکل ۸: تغییرات توان خالص خروجی چرخه و برودت تولیدی با دمای عملکردی پیل سوختی



Fig. 9. Variations in the energy efficiency with fuel cell operating temperature

شکل ۹: تغییرات بازده انرژی با دمای عملکردی پیل سوختی

تاثیر تغییر دمای محیط بر عملکرد سیستم در شکلهای ۱۰ تا ۱۲ نشان داده شده است. مطابق شکل ۱۰ علی رغم افزایش دمای محیط از ۱۰ به ۳۰ درجه سانتیگراد، ولتاژ پیل سوختی ثابت می ماند. این مساله با توجه به فرمولهای محاسبه ولتاژ نرنست و افت ولتاژها قابل توجیه است.

تغییرات برودت تولیدی و توان الکتریکی خالص خروجی سیستم با تغییر دمای محیط در شکل ۱۱ نشان داده شده است. بهدلیل عدم تغییر ولتاژ پیل سوختی با دمای محیط و با توجه به این که چگالی جریان ثابت فرض شده است، توان تولیدی پیل سوختی تغییری نمیکند. با افزایش دمای محیط در حقیقت دمای سوخت و هوای ورودی به سیستم افزایش مییابد. این مساله باعث افزایش کار مصرفی کمپرسورهای سوخت و هوا و متعاقب آن افزایش کار تولیدی توربین گازی میشود. با این حال میزان افزایش توان مصرفی



Fig. 10. Variations in the fuel cell voltage with ambient temperature

شکل ۱۰: تغییرات ولتاژ پیل سوختی با دمای محیط

بر افزایش توان تولیدی غلبه کرده و سبب کاهش توان الکتریکی خالص خروجی چرخه میشود. همچنین افزایش دمای جریانهای ورودی به پیل سوختی موجب افزایش دمای جریان خروجی از آن میشود. این افزایش دما افزایش گرمای داده شده به ژنراتور چرخه گکس و مقدار برودت تولیدی سیستم را سبب میشود.

شکل ۱۲ نشاندهنده تاثیر تغییر دمای محیط بر بازده انرژی چرخه است. مطابق این شکل با افزایش دمای محیط، بازده انرژی نیز بهصورت خطی افزایش پیدا میکند، که بهدلیل غلبه افزایش برودت تولیدی بر کاهش توان الکتریکی خروجی است.



Fig. 11. Variations in the net electrical power and cooling capacity with ambient temperature

شکل ۱۱: تغییرات توان خالص خروجی و برودت تولیدی با دمای محیط



Fig. 12. Variations in the energy efficiency with ambient temperature



cell for a trigeneration system", *Energy*, 87 (2015): 228-239.

- [7] Rokni M., "Thermodynamic and thermoeconomic analysis of a system with biomass gasification, solid oxide fuel cell (SOFC) and Stirling engine", *Energy*, 76 (2014): 19-31.
- [8] Al-Sulaiman F.A., F. Hamdullahpur and I. Dincer, "Performance comparison of three trigeneration systems using organic rankine cycles", *Energy*, 36(9) (2011): 5741-54.
- [9] Ranjbar F.; A. Chitsaz, S.M.S. Mahmoudi; Sh. Khalilarya and A. Rosen Marc, "Energy and exergy assessments of a novel trigeneration system based on a solid oxide fuel cell", *Energy Conversion and Management*, 87 (2014): 318–327.
- [10] Chitsaz A., S.M.S. Mahmoudi and A. Rosen Marc, "Greenhouse gas emission and exergy analyses of an integrated trigeneration system driven by a solid oxide fuel cell", *Applied Thermal Engineering*, 86 (2015): 81-90.
- [11] Chitsaz A., A.S. Mehr and S.M.S. Mahmoudi, "Exergoeconomic analysis of a trigeneration system driven by a solid oxide fuel cell", Energy Conversion and Management, 106 (2015): 921–931.
- [12] Sadeghi M.; A. Chitsaz; S.M.S. Mahmoudi and A. Rosen Marc, "Thermoeconomic optimization using an evolutionary algorithm of a trigeneration system driven by a solid oxide fuel cell", *Energy*, 89 (2015): 191-204.
- [13] Ramesh Kumar A. and M. Udaya Kumar, "Studies of compressor pressure ratio effect on GAX absorption compression cooler", *Applied Energy*, 85.12 (2008): 1163-1172.
- [14] Bessette II N. F.; W. J. Wepfer and J. Winnick, "A mathematical model of a solid oxide fuel cell", *Journal* of Electrochemical Society, 142 (1995): 3792-3800.
- [15] Chan S. H.; K. A. Khor and Z. T. Xia, "A complete polarization model of a solid oxide fuel cell and its sensitivity to the change of cell component thickness", *Journal of Power Sources*, 93 (2001): 130-140.
- [16] Chan S. H.; H. K. Ho and Y. Tian, "Multi level modeling of SOFC-gas turbine hybrid system", *International Journal of Hydrogen Energy*, 28 (2003): 889-900.
- [17] Singhal S. C., "Advances in solid oxide fuel cell", Journal of Solid State Ion, 135 (2000): 305-313.

در این مقاله با ترکیب پیل سوختی اکسیدجامد با چرخه تبرید جذبی گکس چرخه ترکیبی جدیدی برای تولید همزمان توان الکتریکی- برودت معرفی شد. پس از بررسی نتایج حاصل از مدلسازی این چرخه میتوان موارد ذیل را بهعنوان جمع بندی کار ارائه نمود:

- با اضافه کردن چرخه گکس به سیستم پیل سوختی اکسیدجامد
 توربین گازی، میتوان از گرمای گازهای خروجی توربین گازی
 برای تولید برودت استفاده کرد، بهطوری که بازده انرژی چرخه
 ترکیبی نسبت به چرخه ساده پیل سوختی افزایش قابل توجهی
 دارد.
- با افزایش چگالی جریان، بهطور همزمان توان خالص چرخه، برودت تولیدی و دبی سوخت ورودی به چرخه افزایش مییابند بهطوری که بهدلیل بیشتر بودن میزان افزایش خروجیهای مفید چرخه، بازده انرژی با افزایش چگالی جریان بیشتر میشود.
- افزایش دمای عملکردی پیل سوختی باعث می شود که بازده چرخه ابتدا کاهش و سپس افزایش یابد.
- با افزایش دمای محیط علی رغم کاهش توان تولیدی سیستم، بازده انرژی چرخه ترکیبی افزایش می ابد.

منابع

٥- نتيجه گيري

- Larminie J. and A. Dicks, "Fuel cell system explaining", New York, John Wiley & Sons Inc., 2004.
- [2] Akkaya; B. Shahin and H. H. Erdem; "Exergetic performance coefficient analysis of a simple fuel cell system", *International Journal of Hydrogen Energy*, 32 (2007): 4600-4609.
- [3] EG&G Technical Services Inc., "Fuel Cell Handbook", U.S. Department of Energy Office of Fossil Energy, National Energy Technology Laboratory, 2004.
- [4] Haseli Y.; I. Dincer and G. F. Naterer, "Thermodynamic analysis of a combined gas Turbine power system with a solid oxide fuel cell through exergy", *Thermochimica Acta*, 480 (2008): 1-9.
- [5] Calise F.; M. Dentice d'Accadia, A. Palombo and L. Vanoli; "Simulation and exergy analysis of a hybrid Solid Oxide Fuel Cell (SOFC)-Gas Turbine System", *Journal* of Energy, 31 (2006): 3278-3299.
- [6] Tippawan P.; A. Arpornwichanop and I. Dincer, "Energy and exergy analyses of an ethanol-fueled solid oxide fuel

Please cite this article using:

L. Khani and S. M. S. Mahmoudi, "A New Electrical Power and Cooling Cogeneration Cycle Based on a Solid Oxide

Fuel Cell", *Amirkabir J. Mech. Eng.*, 49(1) (2017) 231-237. DOI: 10.22060/mej.2016.740

