



حساب الكفاءة الأيزوونتروبية للتوربين الغازي بإستخدام البيانات التشغيلية للوحدة الأولى بمحطة الخمس الغازية

موسى الافي^{1,*}, عبد الرحمن شلاوح², مصطفى قناؤ³

¹قسم التقنية الميكانيكية، المعهد العالي للعلوم والتكنولوجيا الخمس، ليبيا، mm.allafi@gmail.com

²قسم التقنية الميكانيكية، المعهد العالي للعلوم والتكنولوجيا الخمس، ليبيا، a28626494@gmail.com

³قسم التقنية الميكانيكية، المعهد العالي للعلوم والتكنولوجيا الخمس، ليبيا، llll2018kk@gmail.com

الملخص

تُلعب الكفاءة الأيزوونتروبية للتوربين الغازي دوراً مهماً في الاستفادة من الطاقة الحرارية وتحولها إلى طاقة حركية لإدارة التوربين، وبسبب الانعكاسية في الدورة الحرارية للضاغط والتوربين فإن الدورة المثلثية للتوربين الغازي تختلف عن الحقيقة، مما ينتج عنه حيود عن القيم المثلثية للضغط ودرجة الحرارة مسبباً تدني الكفاءة الحقيقية للتوربين الغازي عن المثلثية. تم في هذا البحث استخدام البيانات التشغيلية للتوربين الغازي (الوحدة الأولى بمحطة الخمس الغازية) لحساب الكفاءة الأيزوونتروبية للتوربينة حيث اختيرت البيانات لتشمل معظم أشهر السنة. تبيّن النتائج أن الكفاءة الأيزوونتروبية للتوربين تتحمّل حول ٩٠٪، كما تبيّن أن قيمة الهدر في الطاقة الحرارية التي تدخل التوربين بسبب تدني الكفاءة يبلغ من ١٢٪ إلى ١٥٪ من درجة الحرارة النظرية الخارجة من التوربين، وتبيّن أن درجة الحرارة الحقيقة الخارجة من التوربين والمطروحة في الهواء تصل في الصيف إلى ما يقارب 489 درجة مئوية بينما تتحفّض في الشتاء لتصل إلى ما يقارب 367 درجة مئوية.

الكلمات الدالة:
التوربين الغازي.
الكافأة الأيزوونتروبية.
نسبة الإنضغاط.

*البريد الإلكتروني للباحث المراسل: mm.allafi@gmail.com

1. المقدمة

أنشأت محطة الخمس الغازية سنة 1993م حيث تعمل توربيناتها الغازية بدورة برايتون (جول) المفتوحة التي يدخل فيها الهواء المصفى تحت الظروف الجوية إلى الضاغط ليضغط أدبياتياً ثم إلى غرفة الاحتراق حيث تضاف طاقة حرارية ثم إلى التوربين لتتمدد الغازات أدبياتياً إلى الضغط الجوي فتنتج طاقة حركية من شأنها أن تدير التوربين ناقلاً الحركة إلى محور متصل بالضاغط ومولد الكهرباء كما مبين بالشكل (1).

ت تكون التوربينات الغازية في محطات التوليد بشكل أساسى من ضاغط للهواء ثم غرفة الاحتراق ثم توربين موصل بمحور دوار مع الضاغط، كما يتكون من أجزاء مساعدة أخرى مثل مراوح التبريد والمضخات.. إلخ. تكمّن أهمية كفاءة التوربين الغازي في تقليل هدر الطاقة والإستفادة من كامل التحول الشيرموديناميكي لها، لذا فإنه كلما تحولت الطاقة الحرارية المضافة للنظام إلى شغل في التوربين كلما كان إقتصادياً أكثر، وبسبب الإحتكاك والخسائر الأخرى في الطاقة أثناء تشغيل التوربينات فإن الإجراءات

الأدبيات الحقيقة (اللإنعكاسية) تختلف عن تلك المثالية (الإنعكاسية) [1] [2]. الشكل (1) يبين حيود دوره برأيتون المثلية عن الدورة الحقيقة (الفعالية) ويعود السبب في هذا الحيود كما ذكر سابقاً إلى الإنعكاسية والتي تحدث في الأجزاء الرئيسية للدوره (الضاغط والتوربين) وكذلك إنخفاض الضغط في ممرات الجريان وغرفة الاحتراق، مما ينتج عنه كفاءة جديدة لكل من الضاغط والتوربين تسمى الكفاءة الأيزونتروبية [3].



الشكل 1 يبين دوره برأيتون المفتوحة للتوربين الغازي

أظهرت البحوث السابقة أن الكفاءة الأيزونتروبية تكون دائماً أعلى من الكفاءة البوليتروبية [4]، يرجع السبب في ذلك إلى وجود عدد من مستويات الضغط بين المستويين الرئيسيين الإبتدائي والنهائي [3]. كما أظهرت البحوث السابقة مدى تأثير الكفاءة الأيزونتروبية للتوربين على كفاءة النظام حيث بينت الدراسات أن زيادة الكفاءة الأيزونتروبية تزيد من كفاءة النظام [5].

وكذلك في بعض الدراسات يتضح أنه بإرتفاع الكفاءة الأيزونتروبية للتوربين من 70 إلى 100% فإن القدرة المنتجة تزداد وترتفع الكفاءة الحرارية من 47.6% إلى 58.2% في الدورة المدمجة [6]، وبينت بعض الدراسات أن الكفاءة الكلية للنظام تتغير من 26.6% إلى 34.1% بـ 34.1% بتغيير الكفاءة الأيزونتروبية للتوربين من 50% إلى 90% [7].

تهدف هذه الدراسة إلى إستنتاج الكفاءة الإيزونتروبية للتوربين الغازي بالوحدة الأولى بمحطة الخمس الغازية باستخدام البيانات التشغيلية، التوربين الغازي قيد الدراسة مصنع من قبل شركة SIEMENS من النوع XGT13E1 ، نسبة الإنضغاط التصميمية للضاغط 12 و الكفاءته الحرارية التصميمية 35% وسرعته 3000 دورة بالدقيقة والقدرة القصوى المنتجة التصميمية هي 150 ميجا وات وذلك عند درجة حرارة محيط 15 درجة مئوية.

2. البيانات التشغيلية للوحدة التي تمت دراستها

استخدمت في هذه الدراسة البيانات التشغيلية لـ ذلك الوحدة المأخوذة من سجلات التشغيل للمحطة، وقد تم اختيار خمسة قراءات من كل يوم عند الساعة 12، 4، 8 صباحاً و 12، 4 بعد الظهر لعدة أشهر تمثل أيامًا مختلفة من السنة، وتم حساب متوسط قراءات كل يوم وسجلت البيانات في الجدول (1).

حساب الكفاءة الأيزونتروبية للتوربين الغازي باستخدام البيانات التشغيلية للوحدة الأولى بمحطة الخمس الغازية

الجدول 1 يبين متوسط خمس قراءات لكل يوم

T ₁ (C)	T ₃ (C)	T ₄ (C)	اليوم
21	906	409	3- مارس
18	918	414	15- مارس
18	935	419	18- مارس
20	937	421	5- مايو
34	994	467	16 - مايو
28	986	458	10- يونيو
32	961	446	24- يونيو
30	1035	487	19- اغسطس
30	1015	476	31- اغسطس
24	889	367	1- أكتوبر

3. النظريات والحسابات

تم حساب نسبة الإنضغاط r_p ودرجة الحرارة المثالية الخارجة من التوربين T_{4s} والكفاءة الأيزونتروبية للتوربين η_t باستخدام المعادلات التالية:

$$r_p = \frac{p_2}{p_1} \quad (1)$$

$$T_{4s} = \frac{T_3}{(r_p)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}}} \quad (2)$$

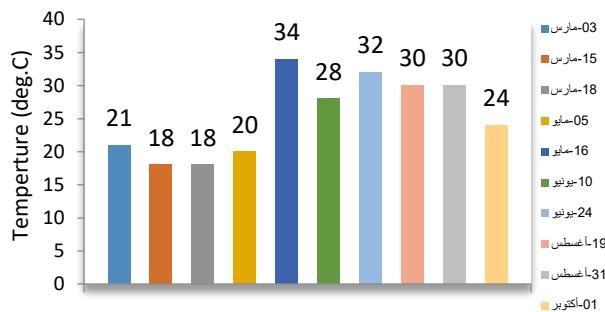
$$\eta_t = \frac{T_3 - T_4}{T_3 - T_{4s}} \quad (3)$$

حيث أن p_1 و p_2 هما ضغط الهواء عند مدخل الضاغط وضغط الهواء عند مخرج الضاغط على التوالي كما استخدمت قيمة الثابت $\gamma = 1.333$. تم استخدام برنامج الإكسيل لحساب القيم ورسم المخططات للبيانات موضوع الدراسة.

4. النتائج والمناقشة

1.4 درجات الحرارة الداخلة للضاغط

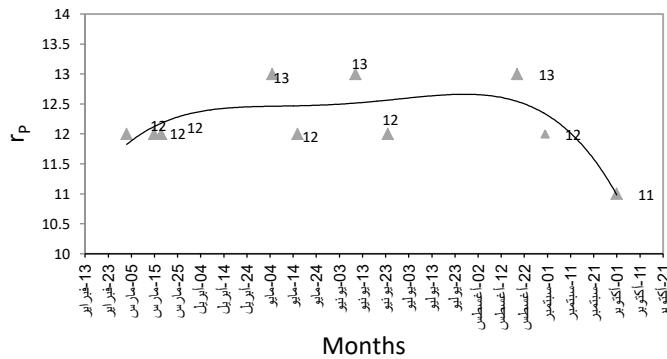
يبين الشكل (2) متوسط درجات الحرارة الداخلة للضاغط والتي تمثل درجة الحرارة T₁ على مخطط دورة برلينتون، من الواضح إرتفاع درجة الحرارة خلال أشهر الصيف حيث تصل إلى متوسط 32 درجة مئوية بينما تنخفض إلى متوسط 18 درجة مئوية في الأشهر الباردة وهذا موافق للبحث [7].



الشكل 2 يبين متوسط درجات الحرارة الداخلية للضاغط (T_1)

2.4 نسبة الانضغاط

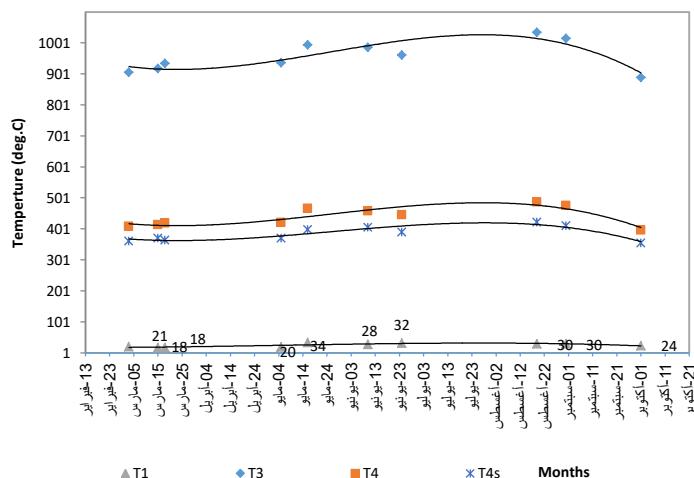
يبين الشكل (3) متوسط نسب الانضغاط للضاغط والذي يبين تغير نسبة الانضغاط بتغير درجة الحرارة حيث تتمحور حول القيمة 12.



الشكل 3 يبين متوسط نسبة الانضغاط (r_p)

3.4 درجات الحرارة داخل التوربين الغازي

من الواضح تأثير درجة الحرارة الداخلية للضاغط (T_1) على كل من درجة الحرارة الداخلية للتوربين (T_3) ودرجة الحرارة الحقيقة الخارجية من التوربين (T_4) ودرجة الحرارة المثالية الخارجية من التوربين (T_{4s}) حيث يبين الشكل (4) أن العلاقة كانت طردية. كما يتبيّن أن درجة الحرارة الحقيقة الخارجية من التوربين والمطروحة في الهواء (T_4) تصل في الصيف إلى ما يقارب 489 درجة مئوية بينما تنخفض في الشتاء لتصل إلى ما يقارب 367 درجة مئوية.

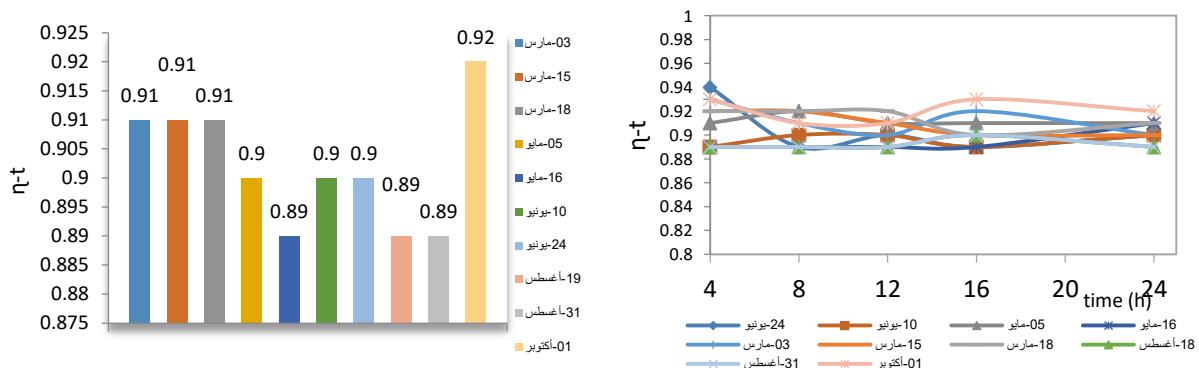


الشكل 4 يبين متوسط قيم درجات الحرارة (T_{4s} , T_3 , T_4 , T_1)

كما بيّنت النتائج أن درجة الحرارة الحقيقية الخارجية من التوربين (T4) تكون دائمًا أعلى من درجة الحرارة المثالية الخارجية من التوربين (T4s)، حيث يكون هناك هدر لجزء من الطاقة الحرارية التي تدخل للتوربين بسبب تدني الكفاءة يبلغ من 12% إلى 15% من درجة الحرارة النظرية الخارجية من التوربين.

4.4 الكفاءة الأيزونتروبية

من خلال الشكل (5) يتبيّن أن الكفاءة الأيزونتروبية للضاغط بشكل عام تتمحور حول القيمة 0.9 أي 90%， كما بيّن الشكل (6) العلاقة بين الكفاءة الأيزونتروبية للتوربين ودرجات الحرارة (T_3) و (T_4) وهذا موافق لنتائج البحثين [5] [7].



الشكل 6 يبيّن الكفاءة الأيزونتروبية (η_t) خلال أشهر الدراسة

5. الإستنتاجات

بناء على النتائج المتحصل عليها في هذه الدراسة يمكن إستنتاج أن نسبة الإنضغاط تتمحور حول القيمة 12، وأن درجة الحرارة الداخلية للضاغط (T1) أثرت بشكل طردي على كل من درجة الحرارة الداخلة للتوربين (T3) ودرجة الحرارة الخارجية من التوربين (T4)، وأن درجة الحرارة الحقيقة الخارجية من التوربين والمطرودة في الهواء (T4) تصل في الصيف إلى ما يقارب 489 درجة مئوية بينما تنخفض في الشتاء لتصل إلى ما يقارب 367 درجة مئوية، كما يمكن إستنتاج أن هناك هدر لجزء من الطاقة الحرارية التي تدخل للتوربين بسبب تدني الكفاءة يبلغ من 12% إلى 15% من درجة الحرارة النظرية الخارجية من التوربين، وأن الكفاءة الأيزونتروبية للضاغط بشكل عام تتمحور حول القيمة 90%.

6. المراجع

- [1]. أ.الزوبيدي وأخرون. كفاءة التوربين الغازي عند درجات حرارة الجو المختلفة، 2011 [عبر الإنترت] متوفـر على الرابـط: WWW.SCIENCEDIRECT.COM/SCIENCE/ARTICLE .
- [2]. ف.البصراوي وأخرون. تأثيرات درجة الحرارة المحيطة على أداء التوربينات الغازية الدقيقة بنظام التوليد المشترك في المنطقة الباردة ، 2011 [عبر الإنترت] متوفـر على الرابـط: WWW.RESEARCHGATE.NET/PUBLICATION .
- [3]. ك. باثيراتانا. الديناميكية الحرارية للتوربينات الغازية وطرق تحليل الأداء باستخدام بيانات الكatalog المتاحة. رسالة ماجستير، السويد: جامعة جافل، 2013.
- [4]. م. ماريـجا وأخـرون. تـحلـيل مـفـصـل لـتأـثـير كـفاءـة التـورـبين وـكـفاءـة الضـاغـط عـلـى الكـفاءـة الـحرـارـيـة وـالـفـاعـلـيـة لـدـورـة بـرـايـتونـ، 2014 [عبر الإنترت] متوفـر على الرابـط: WWW.RESEARCHGATE.NET/PUBLICATION .
- [5]. ج.اولدرك. الكفاءة الأيزونتروبية لضاغط الطرد المركزي يعمل بغاز حـقـيقـيـ، 2018 [عبر الإنترت] متوفـر على الرابـط: WWW.RESEARCHGATE.NET/PUBLICATION .
- [6]. ت.ك.ابراهيم وأخـرون. تـأـثـير الكـفاءـة الأـيزـونـتـروـبـيـة عـلـى اـدـاء مـحـطـة الـقـرـة ذات الدـوـرـة المـدـمـجـة، 2015 [عبر الإنترت] متوفـر على الرابـط: WWW.RESEARCHGATE.NET/PUBLICATION .
- [7]. أـصـدقـيـ وأـخـرونـ. تـأـثـير الكـفاءـة الأـيزـونـتـروـبـيـة عـلـى كـفاءـة النـظـام كـلـ، 2018 [عبر الإنترت] متوفـر على الرابـط: WW.SCIENCEDIRECT.COM/TOPICS/ENGINEERING .

CALCULATION OF THE ISOTROPIC EFFICIENCY OF A GAS TURBINE USING THE OPERATIONAL DATA OF THE FIRST UNIT OF THE AL-KHOUMS GAS POWER PLANT

Musa Allafi^{1,*}, Abduelrhman Shalawh², Mustafa Ganaw³

¹Mechanical Department, Higher Institute of Sciences and Technology-Khoums, Libya, mm.allafi@gmail.com

²Mechanical Department, Higher Institute of Sciences and Technology-Khoums, Libya
a28626494@gmail.com

³Mechanical Department, Higher Institute of Sciences and Technology-Khoums, Libya, llll2018kk@gmail.com

ABSTRACT

The isotropic efficiency of a gas turbine is very important for using thermal energy and converting it into kinetic energy to rotate the turbine, and because of the irreversibility in the thermal cycle of the compressor and turbine, the ideal cycle of the gas turbine is different from the real one, which results in a deviation from the ideal values of pressure and temperature, causing the real efficiency of the gas turbine to be lower than the ideal. In this paper, the operational data of the gas turbines (first unit in Al-khoums power plant) were used to calculate the isotropic efficiency of the turbine, where the data were chosen to include most months of the year. The results showed that the isotropic efficiency of the turbine is about 90%, and it was found that the value of the heat energy lost from turbine due to low efficiency ranges from 12% to 15% of the theoretical temperature leaving the turbine. And it was found that the real temperature comes out of the turbine and is thrown into the air up to about 489 degrees Celsius in summer, while it drops in winter to about 367 degrees Celsius.

Keywords:

Gas Turbine
Isotropic Efficiency
Pressure Ratio

*Corresponding Author Email: mm.allafi@gmail.com
