

تكييف الأبنية عن طريق استخلاص الحرارة اللازمة لمولد دورة التبريد الامتصاصية من البرك الشمسية

مكي حاج زيدان استاذ مساعد/ كلية الهندسة / جامعة تكريت مندر عبدالله موس مندر عبدالله موس أستاذ مساعد/ كلية الهندسة / جامعة بغداد. عاصم محمد عبد الوهاب مدرس مساعد / دائرة الشؤون الهندسية / ديوان الوقف السئني.

الخلاصة

يتضمن هذا العمل محاكاة نظرية لمنظومة التبريد الامتصاصية نوع (بروميد الليثيوم – ماء) سعة (21 طن تبريد) تعمل بالطاقة الشمسية، وتُستخدم لتكييف قاعة المطالعة لبناية المكتبة المركزية في جامعة تكريت مساحتها بحدود (200 $m m^2$)، بدایةً تم قیاس متغیرات المناخ لمدینة تکریت بوساطة منظومة (m Port~log) الموجودة فی جامعة تکریت، وللأشهر (أيار - حزيران - تموز - آب - أيلول) لسنة 2015، كما تم إجراء موازنة حرارية للمعادلات الرياضية (FORTRAN) وحساب أحمال التكييف للبناية ومحاكاتها حاسوبياً عن طريق بناء برنامج بلغة باستخدام البرنامج الجاهز (HAB)، للوصول إلى التصميم الأمثل للبركة الشمسية وأفضل معامل أداء للمنظومة الامتصاصية، تم تغيير سماكات كل من الطبقة السطحية وطبقة اللاحمل في البركة وملاحظة تأثير هذا التغير على كل من الحرارة المفيدة وكفاءة التحويل في البركة الشمسية، بعد التوصل الى السماكات المثلى للطبقتين السطحية والوسطى تم تغيير مساحة البركة الشمسية لغرض التوصل الى المساحة التي تغذي مولد الدورة الامتصاصية بالحرارة الكافية طيلة ساعات التكبيف المطلوبة، وبموجب مدخلات الظروف المناخية لمدينة تكريت تم التوصل الى أن أمثل سماكة للطبقة 4.0 m) وأمثل سماكة لطبقة اللاحمل كانت بين (0.1 m - 0.15 m) السطحية كانت قر ب ا أعطت كلتا السماكتين أعظم قيمة لمعدل كمية الحرارة المفيدة وأمثل كفاءة للبركة الشمسية، كما وجد أن $-3.0~\mathrm{m}$ مساحة (10000 m²) من بركة شمسية يمكن أن تُنتج طاقة حرارية تصل الى (250 kW) يمكنها تشغيل المنظومة من (6-10) ساعات يومياً.

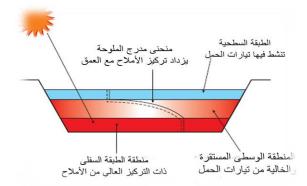
الكلمات المفتاحية: البركة الشمسية، الحرارة المفيدة، طبقة اللاحمل، منظومة التبريد الامتصاصية.

المقدمة:

تعد البرك الشمسية أحد أهم التطبيقات المستعملة في مجال الاستفادة من الطاقة الشمسية، وهي عبارة عن حفرة ثلاثية الأبعاد أو بركة من المياه الملحية التي يعمل سطحها ومحتواها المائي الطبقي والمتدرج في الملوحة على امتصاص حرارة أشعة الشمس الساقطة عليه وتخزينها على شكل طاقة حرارية كامنة في قاع البركة، وهناك نوعان من البرك الشمسية، يعتمد النوع الأول على تركيز الأملاح في البركة واختزان الطاقة الحرارية في القاع عن طريق عملية الإعاقة الحرارية في القاع عن طريق عملية الإعاقة

لتيارات الحمل، في حين يعتمد النوع الأخر على تخزين تلك الطاقة الحرارية عن طريق عملية إعاقة التبخر، إن النوع الأول من البرك الشمسية المبينة في الشكل 1 والتي تسمى بـ (البرك الملحية الشمسية) هي الأكثر شيوعاً.



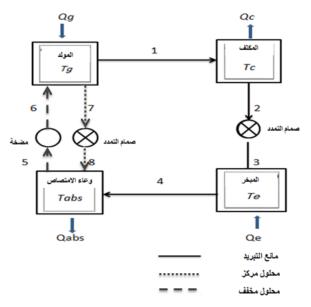


شكل (1) بركة شمسية مبيناً مناطق مختلفة التركيز الملحى ودرجات الحرارة.

إذ تتألف من ثلاث طبقات من المياه المتباينة في درجة الملوحة، تبدأ بالطبقة العلوية (السطحية) (Upper convective zone) التي يرمز لها بالرمز (UCZ) وتكون ذات تركيز ملحى ضعيف، وتليها الطبقة الوسطى أو طبقة اللاحمل (Non-convective zone) ويرمز لها (NCZ) التي يزداد فيها التركيز بالرمز الملحى تدريجيا بزيادة العمق، لذا فهي تعمل على منع التبادل الحرارى بين الطبقة السفلى الموجودة في قاع البركة والطبقة العليا ضعيفة الملوحة، ثم يلى ذلك الطبقة السفلية الخازنة للحرارة (Lower LCZ) (convective zone تكون فائقة التركيز الملحى إذ يرجع الفضل إليها في قدرة البركة على الاحتفاظ بالحرارة الشمسية وتوليد الطاقة ،ومن المميزات الكبرى للبرك الشمسية هي قدرتها على التخزين الحراري للإشعاع الشمسي الساقط عليها، ونتيجة للخزن الحراري الكبير وكذلك الاحتياطات المتخذة للتقليل من الفقد الحراري الناتج عن تيارات الحمل أو الإشعاع من سطح البركة الشمسية فإن هذه البركة قد لا تفقد سوى قيمة محدودة من درجات الحرارة خلال عدة أسابيع وحتى في غياب أي إشعاع شمسي يُذكر، وتعد البرك الشمسية أقل كلفة من المجمعات الشمسية المسطحة سواء من حيث الكلفة في المساحة أو من حيث الكلفة لوحدة

الطاقة الحرارية المعطاة. (عبدالله، 2013) مفضل، 2015؛ Ghassemi) (2015)

أما منظومة التبريد (بروميد الليثيوم – ماء) الامتصاصية فتتألف من أربعة أجزاء رئيسة هي (المولد، والمكثف، والمبخر، ووعاء الامتصاص) وأجزاء أخرى مثل (صمام التمدد، ومضخة المحلول) كما هو مبين في الشكل 2 .



شكل (2) دورة أحادية التأثير لبروميد الليثيوم – ماء الامتصاصية.

أن مائع التبريد لهذه الدورة هو الماء والمادة الماصة هي ملح بروميد الليثيوم الذي يمتاز بعدم تبخره من المحلول مع الماء، يبدأ عمل هذه الدورة بتسخين المحلول المركز الموجود في المولد والذي يجهز بكمية الحرارة اللازمة من البركة الشمسية ليبخر الماء في محلول (بروميد الليثيوم – ماء)، ثم يتجه بخار الماء إلى المكثف ليتكثف ويتحول إلى سائل مشبع ينتقل بعدها إلى صمام التمدد الذي يعمل على خفض الضغط ومن ثم يتجه المائع في طوره السائل إلى المبخر لكي



تتم عملية التبادل الحراري بينه وبين الحيز المكيف ليعود السائل الى بخار مشبع بعد اكتسابه الحرارة ويمتص في وعاء الامتصاص من قبل محلول (بروميد الليثيوم – ماء) المركز القادم من المولد ماراً بالمبادل الحراري ثم صمام التمدد لخفض الضغط فيتحول الأخير إلى محلول مخفف بعد ازدياد نسبة الماء فيه ليضخ مرة أخرى إلى المولد ماراً بالمبادل الحراري وهكذا أخرى العملية. (الجودي، 1986؛ Dincer)

مقارنة لمنظومات تبريد امتصاصية جميعها من نوع (بروميد الليثيوم – ماء) تعمل بمصادر مختلفة للطاقة الشمسية، وتوصل الى ان كلفة استخلاص الطاقة باستخدام البرك الشمسية هي الأقل من بين المنظومات التي تستخدم المجمعات الشمسية ذات الصفيحة المستوية والمنظومات التي تستخدم المجمعات الشمسية ذات الانبوب المفرغ.

وليد واخرون، 2009. قاموا بدراسة نظرية لمحاكاة منظومة تبريد امتصاصية تستخدم محلول (بروميد الليثيوم – ماء) في عملها وتعتمد على الطاقة الشمسية باستخدام المجمع الشمسي كمصدر حراري لمولدها، واستنتجوا أن استخدام مجمع شمسي بشكل قطع مكافئ مساحته (60 m²) في تخفيض الطاقة للمستهلكة في عمل المنظومة.

خاموا بدراسة Yousif et al, 2013. قاموا بدراسة نظرية لمحاكاة وتصميم منظومة تبريد امتصاصية تستخدم محلول (بروميد الليثيوم - ماء) وتعتمد على الطاقة الشمسية كمصدر حراري لمولدها، وتوصلوا الى أن درجة حرارة (80° C) في المولد تعطي أفضل قيمة لمعامل الأداء في المولد تعطي أفضل قيمة لمعامل الأداء (0.822) بثبوت قيم بقية المتغيرات التي تتمثل بالمكثف وبالمبخر ووعاء الامتصاص.

غالية، 2011. أجرى دراسة نظرية حول تأثير بعض العوامل على بناء وتصميم بركة شمسية وحساب معدل كمية الحرارة المستخرجة منها وتحديد مدى تأثير هذه العوامل على كفاءة البركة الشمسية، وتوصل إلى أن أفضل سماكة للطبقة السطحية في البركة الشمسية كانت عند (0.1m) ولطبقة اللاحمل كانت عند (0.15m-0.15m) ولطبقة اللاحمل كانت عند (0.15m-0.15m) أعطت أعلى كفاءة للبركة وقيمة عظمى لمعدل كمية الحرارة المستخرجة.

Safwan et al '2014. قاموا بدراسة نظرية وعملية لبركة شمسية تعمل مصدراً لجمع وتحويل وخزن الطاقة الشمسية على شكل حرارة، وتوصلوا إلى أن ($100 \times 100 \text{ m}^2$) مساحة من بركة شمسية تعطي حرارة ($100 \times 100 \text{ kW}$) وفق القيم المقاسة لشدة الاشعاع الشمسي لمدينة بغداد.

Ibrahim, 2012. أجرى دراسة نظرية لمنظومة تقطير شمسية مؤلفة من بركة شمسية ومقطر شمسي متعدد المراحل، وقد توصل الى أن القيم العالية للإشعاع الشمسي الساقط على المتر المربع الواحد تؤدي إلى الحصول على درجة حرارة عالية تزيد عن (C) (100) في قاع البركة، كما أن إضافة غطاء زجاجي لسطح البركة الشمسية يرفع من درجة الحرارة بنسبة (30 %).

الهدف من البحث:

يهدف هذا البحث إلى محاكاة عمل بركة شمسية تستخدم كمصدر حراري في الحصول على الحرارة اللازمة لتشغيل مولد دورة التبريد الامتصاصية وذلك عن طريق قياس الظروف المناخية وحساب الأحمال المطلوبة للحيز المراد تكييفه ومن ثم إجراء موازنة حرارية لكل من البركة الشمسية ومنظومة التبريد الامتصاصية لغرض التوصل إلى السماكات المثلى للطبقتين



السطحية والوسطى في البركة الشمسية التي تحقق أفضل إستلام للأشعة الشمسية وخزن للحرارة فيها، وكذلك التوصل إلى أفضل معامل أداء لمنظومة التبريد وأفضل مساحة للبركة الشمسية التي تحقق أكبر عدد من ساعات التشغيل لهذه المنظومة.

الموازنة الحرارية والنموذج الرياضي: 1. النموذج الرياضي للبركة الشمسية:

معدل الاشعاع الشمسي اليومي الكلي (H_{all}) الساقط على سطح البركة الافقي يحسب من المعادلة (1991، Duffie et al بالمعادلة (1991):

$$H_{all} = H_B + H_d \tag{1}$$

اذ أن H_B : هي شدة الاشعاع الشمسي المباشر (W/m^2) . و H_d : شدة الاشعاع الشمسي المبعثر (W/m^2) .

$$H_B = H_{Bn} \sin \alpha \tag{2}$$

شدة الأشعاع الشمسي المباشر عند H_{Bn} السقوط الحر (W/m^2) .

$$H_d = CH_{Bn} F_{ss} \tag{3}$$

المعامل الزاوي بين السطح والماء. F_{ss}

$$F_{ss} = 0.5 (1 + \cos(s))$$
 (4)

(s): زاوية ميل السطح (°).

$$H_{Bn} = Ae^{-\frac{B}{\sin \alpha}} \tag{5}$$

A الاشعاع الشمسي النظري عند كثافة هواء تساوي صفر ومعطى في الجدول رقم B معامل توهين الغلاف الجوي معطى في الجدول رقم B.

جدول (1) قيمB-C لكل شهر من أشهر السنة.

11	Α	В	С
الشهر	W/m^2	لا بعدي	لا بعدي
Jan	1230	0.142	0.058
Feb	1215	0.144	0.060
Mar	1185	0.156	0.071
April	1136	0.180	0.097
May	1104	0.196	0.121
June	1088	0.205	0.134
July	1085	0.207	0.136
Aug	1107	0.201	0.122
Sept	1152	0.177	0.092
Oct	1193	0.160	0.073
Nov	1221	0.149	0.063
Dec	1234	0.142	0.057

زاوية ارتفاع الشمس وتحسب من المعادلة: α

$$\sin \alpha = \sin L \sin G + \cos L \cos G \cos \omega \quad (6)$$

G: زاوية الانحراف الشمسي (°). L: زاوية خط العرض (°). ω : الزاوية الساعية (°).

$$G = 23.45 \sin \left[\frac{360}{365} (284 + n) \right] \quad (7)$$



$$\omega(t) = 15(12 - t) \tag{8}$$

t: الزمن (hr).

أما بالنسبة للنموذج الرياضي لانتقال الحرارة المستقر في بركة شمسية ووفقاً للفرضيات الآتية (الجودي، 1986؛ Duffie et al (1986، Kalogirou) (1983، Wang et al)

1- اهمال تأثير التغير في الموصلية الحرارية للمحلول الملحي (K_w) واعتبارها ثابتة.

2- اهمال تأثير الاتربة العالقة في الجو والتي قد تترسب في المحلول وتؤثر على كفاءة البركة.

3- اهمال تأثير الرياح التي تحدث موجات عند سطح البركة الشمسية واعتبار معدل الفقدان عند السطح ثابت.

4- اعتبار المحلول الملحي في الطبقة السفلية متجانس وغير مقسمة الى طبقات.

لذا تكون المعادلة التفاضلية بالشكل الآتي: (1983 Wang et al)

$$\frac{d}{dz}\left(-K_w\frac{dT}{dz}\right) + \frac{dI}{dz} = 0\tag{9}$$

I: معدل الأشعاع الشمسي الواصل إلى الطبقة (z) من البركة ويحسب من المعادلة:

$$I = \tau H_{all} b \ln \left[\frac{y_o}{\frac{z+d_o}{\cos \theta_r}} \right]$$
 (10)

الطبقة السطحية (UCZ). شمك الطبقة السطحية (d_o). زاوية انكسار الاشعاع الشمسي . θ_r

$$\cos \theta_r = \sin G \sin L + \cos G \cos L \cos \omega$$
 (11)

وبمكاملة معادلة (9) نحصل على: (Wang et) وبمكاملة معادلة (9) نحصل على: (1983)

$$\left(-K_W \frac{dT}{dz}\right) + I = C_1 \tag{12}$$

وبتعریف (θ) الفرق بین درجة حرارة المحلول الملحي (T) ومتوسط درجة حرارة الهواء (T) وكما مبین بالعلاقة:

$$\theta = T - T_a \tag{13}$$

بتعويض معادلة (13) في (12) نحصل على:

$$\left(-K_W \frac{d\theta}{dz}\right) + I = C_1 \tag{14}$$

وعند تعويض قيمة (I) من معادلة (I0) في معادلة (I4) وإهمال تأثير تغير الموصلية الحرارية للمحلول الملحي واعتبار (I4-K--K-X

$$-K_{w}\frac{d\theta}{dz} + \tau H_{all} b \ln \left[\frac{y_{o}}{\frac{z+d_{o}}{\cos \theta_{r}}}\right] = C_{1}$$
(15)

بمكاملة معادلة (15) نحصل على:

$$-K_w \theta + \tau H_{all} b \ln \left[\frac{(y_o \cos \theta_r)^z}{(z+d_o)^{z+d_o}} + z \right] = C_1 z + C_2$$
 (16)

عند السطح الفاصل بين الطبقة السطحية وطبقة اللاحمل.



$$-\theta_d \left(\frac{1}{\frac{d_i}{K_i} + \frac{d_g}{K_g}} + \frac{k_w}{d} \right) \quad (21)$$

وتحسب كفاءة التحويل للبركة الشمسية كالآتى:

$$\eta = \frac{q_u}{H_{all}} \tag{22}$$

ولإيجاد درجة حرارة الطبقة السفلية (الخازنة للطاقة) في البركة الشمسية عند نهاية كل ساعة يتم اعتما مبدأ الاتزان الحراري للوصول الى المعادلة التفاضلية الآتية: (1991، 1996)

$$\rho A_{LCZ} d_{LCZ} C_p \frac{dT}{dt} = [q_u - q_{load} - (UA_{LCZ})(T_{LCZ} - T_a)]) (23)$$

وبأجراء التكامل مع الزمن للمعادلة (23) نحصل على:

$$T_{LCZ,new} = T_{LCZ,old} + \frac{\Delta T_{LCZ}}{\rho A_{LCZ} d_{LCZ} C_p}$$
 $\times \left[q_u - q_{load} - (UA_{LCZ}) \left(T_{LCZ,old} - T_a \right) \right]$
(24)

$$q_{acum} = Q_l - q_{load} (25)$$

الحسابات الرياضية لمنظومة تبريد بروميد الليثيوم – ماء الامتصاصية:

يتم الاعتماد على معادلات توازن الطاقة والكتلة في التحليل الرياضي لكل جزء من أجزاء منظومة التبريد الامتصاصية: (Duffie et al 1991)

$$z = 0 \rightarrow T = T_a \rightarrow \theta = 0$$

وعند السطح الفاصل بين طبقة اللاحمل والطبقة السفلية.

$$z = d$$

$$-K_{w}\frac{d\theta}{dz} + \tau H_{all} b \ln \left[\frac{y_{o} \cos \theta_{r}}{z + d_{o}} \right] = q_{u} + \frac{\theta_{d}}{\frac{d_{i}}{\kappa_{i}} + \frac{dg}{\kappa_{g}}}$$
(17)

$$C_2 = -\tau H_{all} d_o b \ln[d_o]$$
 (18)

$$C_1 = q_u + \frac{\theta_d}{\frac{d_i}{\kappa_i} + \frac{d_g}{\kappa_g}} \tag{19}$$

واذا تم تعویض (d بر z) نحصل على درجة الحرارة المطلوبة في البركة الشمسية (θ_a) كما يأتي :

$$\theta_{d} = \left[-q_{u}d + H_{all}\tau b \left(d + \frac{d_{o}^{d_{o}}(y_{o}\cos\theta_{r})^{d}}{(d+d_{o})^{d+d_{o}}} \right] \right]$$

$$\times \left[\frac{\frac{d_{i}}{K_{i}} + \frac{d_{g}}{K_{g}}}{d+k_{w}\left(\frac{d_{i}}{K_{i}} + \frac{d_{g}}{K_{g}}\right)} \right]$$
(20)

بالتالي يمكن حساب كمية الحرارة المفيدة في البركة (q_n) :

$$q_{u} = H_{all}\tau b \left(1 + \frac{1}{d} \ln \left[\frac{d_{o}^{d_{o}}(y_{o}\cos\theta_{r})^{d}}{(d+d_{o})^{d+d_{o}}} \right] \right)$$



ويمكن الحصول على تدفق كتلة المحلول المخفف:

$$\dot{m}_{ws,5} = \frac{X_{ss,10}}{X_{ws,5} + X_{ss,10}} \, \dot{m}_{w,4} \tag{36}$$

المكثف: يكون اتزان الطاقة في المكثف: (2003) (Dincer

$$\dot{m}_{\rm w,1} = \dot{m}_{\rm w,2}$$

$$Q_c = \dot{m}_{w,1} (h_{w,1} - h_{w,2})$$
 (37)

صمام التمدد: يُحسب اتزان الكتلة في الصمام:

(Dincer 2003)

 $\dot{m}_{\rm w.2} = \dot{m}_{\rm w.3}$

$$h_{w,2} = \tag{38}$$

$$h_{w,3}$$

$$h_{ss,9} =$$
 (39)
 $h_{ss,10}$

المبخر: يُحسب اتزان الطاقة في المبخر: (Duffie et al (1991)

$$Q_{\rm e} = \dot{m}_{\rm w,4} \, h_{\rm w,4} - \, \dot{m}_{\rm w,3} \, h_{\rm w,3} \qquad (40)$$

 $\dot{m}_{\text{w,1}} = \dot{m}_{\text{w,3}} = \dot{m}_{\text{w,4}}$

$$Q_{\rm e} = \dot{m}_{\rm w,1} (h_{\rm w,4} - h_{\rm w,3})$$
 (41)

ويحسب تدفق كتلة ماء التبريد من اتزان الطاقة للمبخر: المولد: معادلة اتزان الطاقة للمولد تعطي: (Kalogirou 92009)

$$Q_{g} = \dot{m}_{w,1} h_{w,1} + \dot{m}_{ss,8} h_{ss,8} - \dot{m}_{ws,7} h_{ws,7}$$
 (26)

وتُحسب معادلة اتزان الكتلة في المولد:

$$\dot{m}_{\rm ws,7} = \dot{m}_{\rm w,1} + \dot{m}_{\rm ss,8} \tag{27}$$

ويحسب اتزان الكتلة لمعدل التدوير لبروميد الليثيوم:

$$\dot{m}_{\text{ws,7}} \, X_{\text{ws,7}} = \dot{m}_{\text{ss,8}} \, X_{\text{ss,8}}$$
 (28)

$$\dot{m}_{w,1} = \dot{m}_{w,2} = \dot{m}_{w,3} = \dot{m}_{w,4}$$
 (29)

$$\dot{m}_{\text{ws,7}} = \dot{m}_{\text{ws,6}} = \dot{m}_{\text{ws,5}} \tag{30}$$

$$\dot{m}_{\rm ss,8} = \dot{m}_{\rm ss,9} = \dot{m}_{\rm ss,10} \tag{31}$$

$$X_{w,1} = X_{w,2} = X_{w,3} = X_{w,4} = 0$$
 (32)

$$X_{\text{ws.5}} = X_{\text{ws.6}} = X_{\text{ws.7}} = X_{\text{ws}}$$
 (33)

$$X_{SS.8} = X_{SS.9} = X_{SS.10} = X_{SS}$$
 (34)

ومن تعويض (27) في (28) نحصل على تدفق كتلة المحلول المركز: (2009؛ Kalogirou)

$$\dot{m}_{\rm SS,8} = \frac{X_{WS,7}}{X_{SS,8} + X_{WS,7}} \, \dot{m}_{W,1} \tag{35}$$



$$Q_{\rm hx} = \dot{m}_{\rm ss,8} (h_{\rm ss,8} - h_{\rm ss,9}) = \dot{m}_{\rm ws,7} (h_{\rm ws,7} - h_{\rm ws,6}) (48)$$

أما فعالية المبادل الحراري فتكون:

$$E_{hx} =
 \frac{T_g - T_9}{T_g - T_6}
 (49)$$

$$(T_{abs} = T_6 = T_5)$$

ومن فعالية المبادل الحراري:

$$T_9 = T_g - E_{hx} \left(T_g - T_{abs} \right) \quad (50)$$

معامل أداء المنظومة: يكون معامل أداء المنظومة (cop): (Kalogirou '2009)

$$cop = \frac{Q_e}{Q_g} = \frac{\dot{m}_{w,1} (h_{w,4} - h_{w,3})}{\dot{m}_{w,1} h_{w,1} + \dot{m}_{ss,8} h_{ss,8} - \dot{m}_{ws,7} h_{ws.7}}$$
(51)

نتائج تصميم البركة الشمسية وعمل منظومة التبريد الامتصاصية ومحاكاتها:

أُجريت الدراسة في عام 2015 و تحديداً بالأشهر (أيار – حزيران – تموز – آب – ايلول) وتركزت حول بيان تأثير بعض المتغيرات على ظروف البناء والتصميم للمنظومة، والتي تتلخص بما يأتي:

$$\dot{m}_{\text{w,1}} = \frac{Q_{\text{e}}}{(h_{\text{w,4}} - h_{\text{w,3}})} \tag{42}$$

مضخة المحلول: تحسب معادلة المضخة:

$$\dot{m}_{\text{ws,6}} (h_{\text{ws,6}} - h_{\text{ws,5}})$$
 (43) $w_{\text{p}} =$

أن طاقة المضخة قليلة جداً إذا ما قورنت بطاقة المولد لذا سوف تُهمل:

$$0 = \dot{m}_{ws,6} (h_{ws,6} - h_{ws,5}) \quad (44)$$

$$h_{ws,6} = h_{ws,5}$$

وعاء الامتصاص: يُحسب انزان الطاقة للوعاء: (الجودي، 1986)

$$Q_{abs} = \dot{m}_{w,4} h_{w,4} + \dot{m}_{ss,10} h_{ss,10} - \dot{m}_{ws,5} h_{ws,5}$$
(45)_

وبتعويض

من
$$(h_{ws,6} = h_{ws,5})$$
 و $(h_{ss,9} = h_{ss,10})$ من (28) و (28) نحصل على : (الجودي، 1986)

$$Q_{\text{abs}} = \dot{m}_{\text{w,4}} h_{\text{w,4}} + \dot{m}_{\text{ss,10}} h_{\text{ss,9}} - \dot{m}_{\text{ws,5}} h_{\text{ws.6}}$$
(46)

وبالتالي يمكن حساب اتزان الطاقة الكلية: (الجودي، 1986)

$$Z = Q_g + Q_e - Q_c - Q_{abs}$$
 (47)

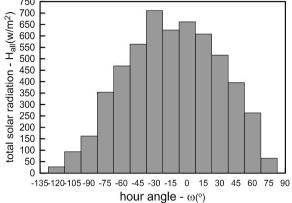


1. حساب معدل الاشعاع الشمسي اليومي الوسطي الساقط على سطح البركة الافقي:

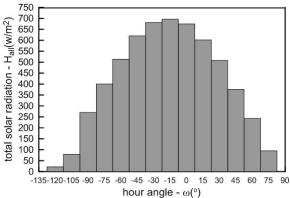
تقع البركة الشمسية في مدينة تكريت على خط عرض (24.5° L = 34.5°) وللحصول على كمية الطاقة الواصلة من الشمس الى منطقة الدراسة توجب قياس شدة الاشعاع الشمسي الساقط على المتر المربع من السطح الأفقي للبركة الشمسية لكل ساعة وإيجاد المعدل اليومي لها، ومن القيم العملية المقاسة في مدينة تكريت بوساطة منظومة القياس (PORTLOG) في قسم الهندسة الميكانيكية، تم الحصول على قيم الذروة والمعدل اليومي لشدة الاشعاع الشمسي لكل شهر من البومي لشدة الاشعاع الشمسي لكل شهر من المبينة في الجدول رقم 2 والموضحة في الأشكال المبينة في الجدول رقم 2 والموضحة في الأشكال 25.6° 3.

جدول رقم (2) يبين قيم الذروة والمعدل اليومي لشدة الاشعاع الشمسي ومعدل عدد ساعات السطوع للأشهر المدروسة.

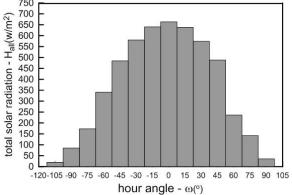
معدل الاشعاع الشمسي اليومي H _{all} [W/m ²]	ذروة شدة الاشعاع الشمسي <i>H_{all}</i> [W/m ²]	معدل عدد ساعات سطوع الشمس	الشهر
5516	711	13 ساعة	أيار
5757	696	13 ساعة	حزيران
5109	663	14 ساعة	تموز
3692	481	12 ساعة	آب
3379	463	11 ساعة	أيلول



شكل (3) معدل التغير في شدة الاشعاع الشمسي المقاس لشهر أيار مع تغير قيمة الزاوية الساعية.

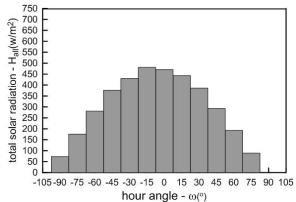


شكل (4) معدل التغير في شدة الاشعاع الشمسي المقاس لشهر حزيران مع تغير قيمة الزاوية الساعية.

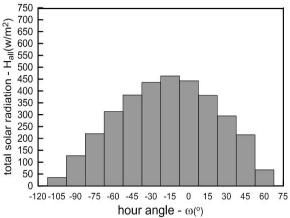


شكل (5) معدل التغير في شدة الاشعاع الشمسي المقاس لشهر تموز مع تغير قيمة الزاوية الساعية.





شكل (6) معدل التغير في شدة الاشعاع الشمسي المقاس لشهر آب مع تغير قيمة الزاوية الساعية.



شكل (7) معدل التغير في شدة الاشعاع الشمسي المقاس لشهر أيلول مع تغير قيمة الزاوية الساعية.

(d_o) على حساب تأثير سماكة الطبقة السطحية على على كمية الحرارة المفيدة وكفاءة التحويل للبركة الشمسية:

للحصول على أفضل عملية استلام للأشعة الشمسية وتجميعها تتم دراسة طبقة الحمل السطحية (UCZ) وإيجاد السماكة المثلى لهذه الطبقة، وهي طبقة قليلة الملوحة تؤثر سلباً على عملية تجميع الأشعة الشمسية لكونها تعكس جزءاً من الطاقة الشمسية الساقطة على السطح الافقى للبركة الشمسية وذلك نتيجة لحدوث

التموجات في هذه الطبقة، (1996، Prasad (1996) ولتجنب حدوث هذا العامل السلبي في بناء وتصميم البرك الشمسية فأن تأثير السماكة لهذه الطبقة على معدل كمية الحرارة المفيدة في البركة الشمسية (q_u) ومدى تأثير ذلك على كفاءة التحويل (η) للبركة الشمسية قد تمت دراستها وفق المواصفات والشروط الحدية المذكورة في جدول رقم 3.

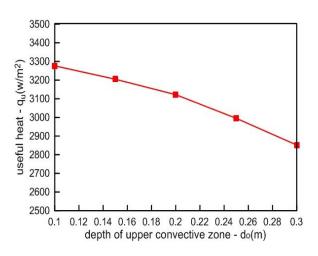
جدول (3) المواصفات والشروط الحدية للبركة الشمسية.

نموذج لبركة شمسية تقع في مدينة تكريت عند خط عرض			
L=34.5°			
	نوع الملح المستخدم لملء		
ملح كلوريد الصوديوم	البركة الشمسية		
S = 260 [Kg/m ³]	تركيز الملح في قمة		
3 – 200 [Kg/III]	الطبقة الخازنة للحرارة		
الستيروفوم (البوليسترين	نوع المادة العازلة اسفل		
الرغوي)	وجوانب البركة الشمسية		
= $0.10 \text{ [m]} d_i$	سماكة المادة العازلة اسفل		
$-$ 0.10 [m] a_i	وجوانب البركة		
= 0.036 [W/mc°]K _i	عامل التوصيل الحراري		
- 0.030 [w/mc]K _i	للمادة العازلة		
الطمى الجاف	نوع التربة في قاع وجوانب		
= $5.00 \text{ [m]}d_g$	البركة الشمسية وسماكتها		
= $1.28 \mathrm{[W/mc^{\circ}]} K_g$	التوصيل الحراري للتربة		

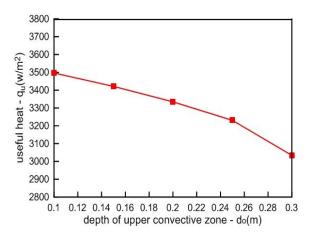
كما تم اختبار سماكات مختلفة لطبقة الحمل عن طريق بناء برنامج متكامل بلغة (فورتران 90) وترجمة جميع النماذج الرياضية الى لغة الحاسوب واعتماد القيم المقاسة في موقع الدراسة



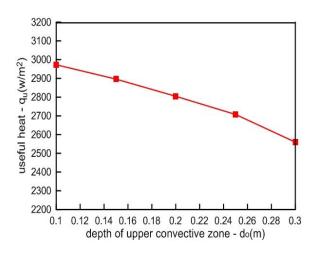
(مدينة تكريت) (شدة الاشعاع الشمسى وسرعة واتجاه الرياح والرطوبة النسبية)، وتتائج هذه الدر اسة توضعها الاشكال 8، 9، 10، 11، 12.



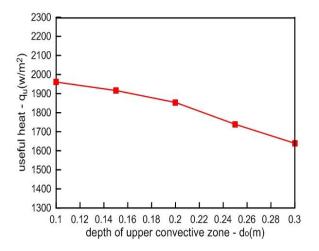
شكل (8) التغير في معدل كمية الحرارة المفيدة لشهر أيار مع تغير سماكة طبقة الحمل السطحية.



شكل (9) التغير في معدل كمية الحرارة المفيدة لشهر حزيران مع تغير سماكة طبقة الحمل السطحية.



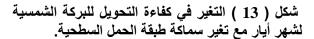
شكل (10) التغير في معدل كمية الحرارة المفيدة لشهر تموز مع تغير سماكة طبقة الحمل السطحية.

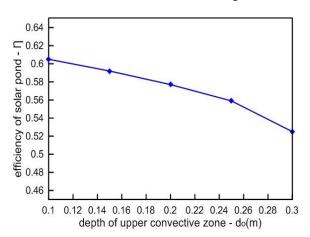


شكل (11) التغير في معدل كمية الحرارة المفيدة لشهر أب مع تغير سماكة طبقة الحمل السطحية.

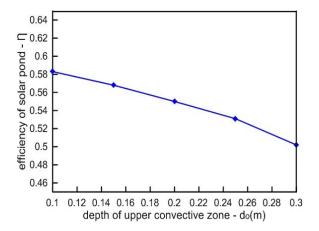
م م عاصم محمد عبد الوهاب



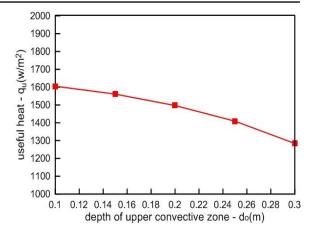




شكل (14) التغير في كفاءة التحويل للبركة الشمسية لشهر حزيران مع تغير سماكة طبقة الحمل السطحية

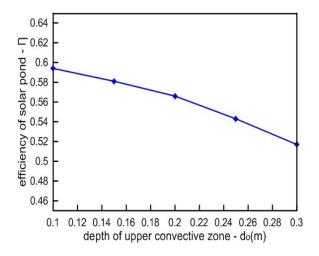


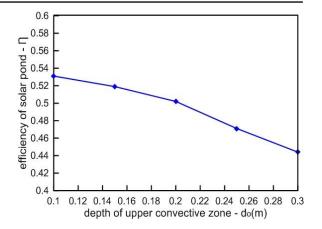
شكل (15) التغير في كفاءة التحويل للبركة الشمسية لشهر تموز مع تغير سماكة طبقة الحمل السطحية.



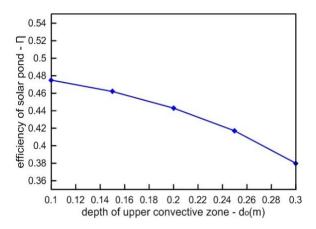
شكل (12) التغير في معدل كمية الحرارة المفيدة لشهر أيلول مع تغير سماكة طبقة الحمل السطحية.

إذ أظهرت جميع الاشكال أن القيمة العظمى لمعدل كمية الحرارة المفيدة كانت قرب السماكة ($0.15-0.1~\mathrm{m}$) ويلاحظ بعدها انخفاض معدل كمية الحرارة المفيدة مع الاستمرار في زيادة السماكة للطبقة السطحية. كما بينت الاشكال 13، 14، 15، 16، 17 ان أعلى كفاءة تحويل للبركة الشمسية كانت بين (0.61) في شهر أيلول وكانت عند نفس السماكات التي أعطت أعلى معدل لكمية الحرارة المفيدة ($0.15-0.1~\mathrm{m}$).



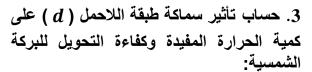


شكل (16) التغير في كفاءة التحويل للبركة الشمسية لشهر آب مع تغير سماكة طبقة الحمل السطحية.



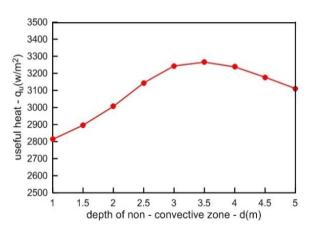
شكل (17) التغير في كفاءة التحويل للبركة الشمسية لشهر أيلول مع تغير سماكة طبقة الحمل السطحية.

لذا يجب أن تكون سماكة الطبقة السطحية أقل ما يمكن عند بناء وتصميم البركة الشمسية لغرض الحصول على أعظم قيمة لمعدل كمية الحرارة المفيدة، وأمثل كفاءة تحويل للبركة الشمسية.



إن أهم ما يميز طبقة اللاحمل (NCZ) هو وجود تدرج في الملوحة والحرارة معاً (1964، Weinberger)، ولغرض تقسيم هذه الطبقة إلى

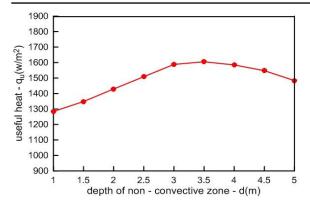
عدد من المناطق وتوزيع المحلول الملحي فيها بشكل مناسب، كان لابد من دراسة و تحديد السماكة المثلى لهذه الطبقة وحساب مدى تأثيرها على كمية الحرارة المفيدة وكفاءة التحويل في البركة الشمسية، وقد أُجري الاختبار على سماكات مختلفة لطبقة اللاحمل وذلك وفق المواصفات والشروط المذكورة في جدول رقم 3. إذ أشارت النتائج الموضحة بالأشكال 18، 19، إذ أشارت النتائج الموضحة بالأشكال 18، 19، البركة الشمسية (q_u) مع تغير سماكة الطبقة الوسطى، وأن القيمة العظمى لمعدل كمية الحرارة المفيدة كانت قرب السماكة (m_0) في جميع الاشكال ثم تصبح الزيادة بعد هذه السماكة عبر مجدبة.



شكل (18) التغير في معدل كمية الحرارة المفيدة لشهر أيار مع تغير سماكة الطبقة الوسطى.

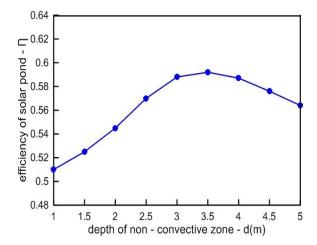


الم المعلى العدار العدار المعلى العدار المعلى العدار المعلى العدار العدار المعلى العدار العدا

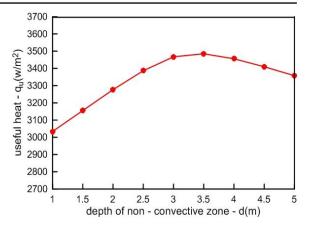


شكل (22) التغير في معدل كمية الحرارة المفيدة لشهر أيلول مع تغير سماكة الطبقة الوسطى.

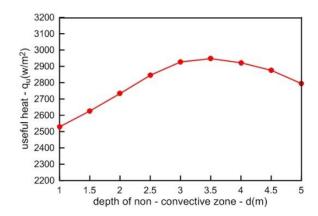
كما بينت الأشكال 23، 24، 25، 26، 27 تغير كفاءة التحويل للبركة الشمسية (η) مع تغير سماكة طبقة اللاحمل وأن أعلى كفاءة تحويل كانت عند السماكة .



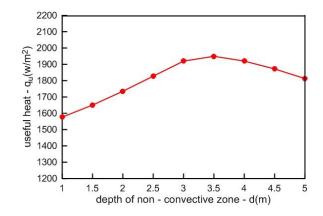
شكل (23) التغير في كفاءة التحويل للبركة الشمسية لشهر أيار مع تغير سماكة الطبقة الوسطى.



شكل (19) التغير في معدل كمية الحرارة المفيدة لشهر حزيران مع تغير سماكة الطبقة الوسطى.

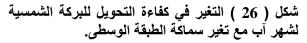


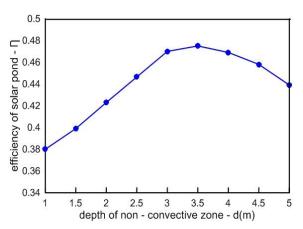
شكل (20) التغير في معدل كمية الحرارة المفيدة لشهر تموز مع تغير سماكة الطبقة الوسطى.



شكل (21) التغير في معدل كمية الحرارة المفيدة لشهر آب مع تغير سماكة الطبقة الوسطى.





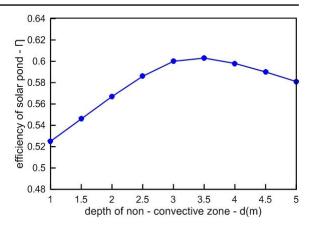


شكل (27) التغير في كفاءة التحويل للبركة الشمسية لشهر أيلول مع تغير سماكة الطبقة الوسطى.

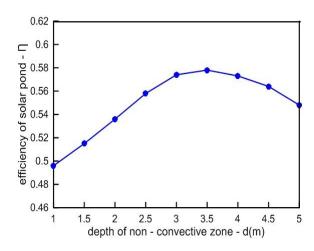
لذا فعند بناء وتصميم بركة شمسية في مدينة تكريت يجب السعي دوماً لجعل سماكة الطبقة السطحية وطبقة اللاحمل قرب السماكات المذكورة وذلك للحصول على كمية حرارة كبيرة وكفاءة عالية للبركة الشمسية.

4. حساب تأثير التغير في مساحة البركة الشمسية على عدد ساعات عمل المنظومة:

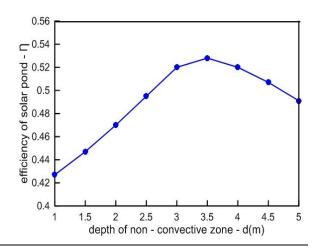
لغرض ايجاد عدد ساعات العمل للمنظومة والتي تبدأ بعد وصول درجة الحرارة في أسفل البركة الشمسية إلى الدرجة التي يعمل بها مولد الدورة الامتصاصية ($^{\circ}$ C)، اختيرت مساحات مختلفة للبركة الشمسية وهي ($^{\circ}$ 80x80 m²)، و ($^{\circ}$ 90x90 m²) و من ثم طبقت الظروف المقاسة للأشهر ($^{\circ}$ m²) ومن ثم طبقت الظروف المقاسة للأشهر المدروسة على كل مساحة من المساحات المختارة تارة بوجود حمل التبريد وتارة أخرى بدونه ($^{\circ}$ 12 المناعدة الدورة الامتصاصية وترك البركة تعمل بدون سحب الحرارة منها)، للوصول إلى أفضل بدون سحب الحرارة منها)، للوصول إلى أفضل



شكل (24) التغير في كفاءة التحويل للبركة الشمسية لشهر حزيران مع تغير سماكة الطبقة الوسطى.



شكل (25) التغير في كفاءة التحويل للبركة الشمسية لشهر تموز مع تغير سماكة الطبقة الوسطى.





هذه	العمل المطلوبة ونتائج	مساحة تغطي ساعات
	.6 ,5 ,4 ८	الدراسة مبينة بالجداول

جدول رقم (4) عدد ساعات العمل لمنظومة التبريد الامتصاصية ومعدل درجات الحرارة العظمى بوجود الحمل وبدونه لبركة شمسية بمساحة ($80x80 \text{ m}^2$).

عدد ساعات عمل المنظومة	درجة الحرارة العظمى بوجود الحمل	درجة الحرارة العظمى بدون الحمل	المساحة [m²]	الشهر
	(°C)	(°C)		
6	78	93	80×80	أيار
6	75	96	80×80	حزيران
5	71	95	80×80	تموز
3	69	85	80×80	آب
1	67	83	80×80	أيلول

جدول رقم (5) عدد ساعات العمل لمنظومة التبريد الامتصاصية ومعدل درجات الحرارة العظمى بوجود الحمل وبدونه لبركة شمسية بمساحة ($90x90 \text{ m}^2$).

	درجة	درجة		
عدد	الحرارة	الحرارة		
ساعات	العظمى	العظمى	المساحة	4 = 11
عمل	بوجود	بدون	[m ²]	الشهر
المنظومة	الحمل	الحمل		
	(°C)	(°C)		

7	80	96	90x90	أيار
8	78	98	90x90	حزيران
7	74	97	90x90	تموز
5	71	87	90x90	آب
3	69	85	90x90	أيلول

جدول رقم (6) عدد ساعات العمل لمنظومة التبريد الامتصاصية ومعدل درجات الحرارة العظمى بوجود الحمل وبدونه لبركة شمسية بمساحة ($100 \times 100 \text{ m}^2$).

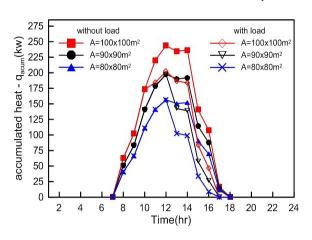
عدد ساعات عمل المنظومة	درجة الحرارة العظمى بوجود الحمل الحمل	درجة الحرارة العظمى بدون الحمل الحمل (° C)	المساحة [m²]	الشهر
10	83	98	100×100	أيار
11	82	99	100×100	حزيران
9	77	98	100×100	تموز
7	75	89	100×100	آب
6	72	87	100×100	أيلول

اذ يتضح من خلالها أن المساحة ($100 \times 100 \times 10$

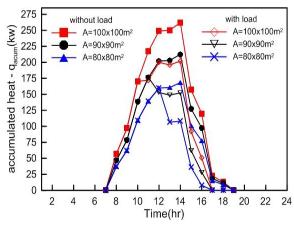
5. حساب تأثير التغير في المساحة على كمية الطاقة المتجمعة في البركة الشمسية:



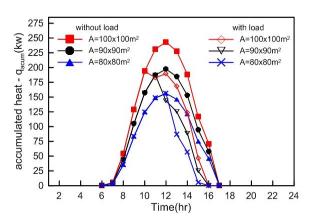
تمت دراسة تأثير التغير في مساحة البركة الشمسية على كمية الطاقة الحرارية المتجمعة فيها، والتي تعطي الصورة النهائية عن صافي الطاقة التي تتجمع كفائض يمكن خزنه في البركة والاستفادة منه في ديمومة العمل عندما تقل شدة الاشعاع الشمسي عن الكمية المطلوبة أو عند غياب الاشعاع تماماً أثناء الليل ولنفس المساحات المختارة في الفقرة رقم 4، طبقت الظروف المختارة في الفقرة رقم 4، طبقت الظروف حمل التبريد وبدونه، إذ أوضحت النتائج المبينة عمل التبريد وبدونه، إذ أوضحت النتائج المبينة الحرارة المتجمعة مع تغير مساحة البركة المسبة.



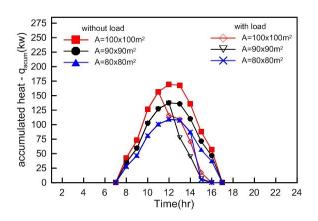
شكل (28) معدل تغير كمية الحرارة المتجمعة لشهر أيار بوجود الحمل وبدونه مع تغير مساحة البركة الشمسية



شكل (29) معدل تغير كمية الحرارة المتجمعة لشهر حزيران بوجود الحمل وبدونه مع تغير مساحة البركة الشمسية.

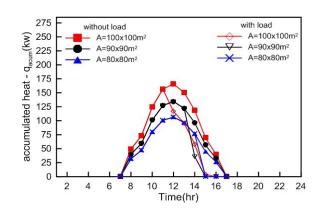


شكل (30) معدل تغير كمية الحرارة المتجمعة لشهر تموز بوجود الحمل وبدونه مع تغير مساحة البركة الشمسية.





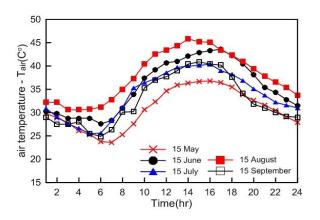
شكل (31) يبين معدل تغير كمية الحرارة المتجمعة لشهر آب بوجود الحمل وبدونه مع تغير مساحة البركة الشمسية.



شكل (32) يبين معدل تغير كمية الحرارة المتجمعة لشهر أيلول بوجود الحمل وبدونه مع تغير مساحة البركة الشمسية.

إذ يبدأ تجميع الطاقة الحرارية في البركة الشمسية مع شروق الشمس وتزداد كمية الطاقة المتجمعة بزيادة شدة الاشعاع إلى منتصف النهار ثم تنخفض بانخفاض شدة الاشعاع لتعود إلى الصفر عند نهاية النهار، لوحظ أن منحنى تجميع الحرارة بوجود الحمل أو بدونه يتطابق تماماً عند ساعات النهار الاولى وهذا يدل على أن المنظومة لم تبدأ العمل بعد وليس هناك سحب للحرارة من البركة الشمسية، ثم ينفصل المنحنيان لكل مساحة (بوجود الحمل وبدونه) عن معىنة بعضهما عند بدء اشتغال دورة التبريد الامتصاصية نتيجة سحب الحرارة من البركة الشمسية ودخول تأثير الحمل الحرارى للحيز المكيف في الساعة نفسها التي تصل فيها البركة الى درجة مرارة ($^{\circ}$ C) وهذا يعني أن البركة الشمسية توفر طاقة حرارية فائضة عن ما هو مطلوب لحمل التكييف قبل وصول درجة الحرارة فيها الى (C) والتي يبدأ عندها مولد الدورة بالعمل، كما لوحظ ان زيادة مساحة البركة الشمسية تؤدى الى زيادة كمية الحرارة

المتجمعة فيها وهذا يؤدي إلى الاسراع في وصول البركة إلى درجة الحرارة المطلوبة في المولد وبالتالي زيادة ساعات العمل للمنظومة مع الأخذ بعين الاعتبار تأثير معدل التغير في درجة حرارة الهواء المحيط للأشهر المدروسة والتي يبينها الشكل 33.

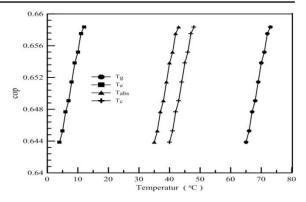


شكل (33) معدل التغير في درجة حرارة الهواء المحيط مع تغير ساعات العمل للأشهر المدروسة.

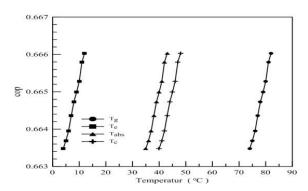
6. حساب تأثير التغير في درجة الحرارة على قيمة معامل الأداء (COP) وعدد ساعات العمل لدورة التبريد الامتصاصية:

تم حساب قيم معامل الأداء عند ظروف التشغيل المحددة للمولد والمكثف والمبخر ووعاء الامتصاص من خلال برنامج محاكاة المنظومة الامتصاصية إذ تُظهر الأشكال 34، 35، 36 تغير درجة حرارة المولد للمدى ($^{\circ}$ C)، ($^{\circ}$ C)، ($^{\circ}$ C)، ($^{\circ}$ C) على التوالي وتغير درجة الحرارة في المكثف والمبخر ووعاء الامتصاص مع تغير قيم معامل الأداء (COP).

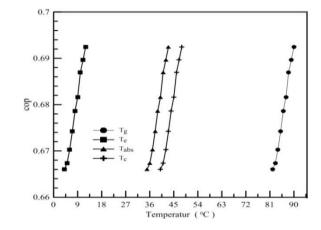


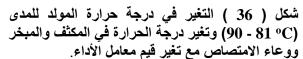


شكل (34) التغير في درجة حرارة المولد للمدى ($^{\circ}$ 65 - 65) وتغير درجة الحرارة في المكثف والمبخر ووعاء الامتصاص مع تغير قيم معامل الأداء.

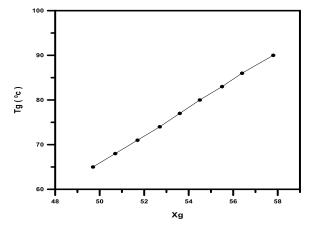


شكل (35) التغير في درجة حرارة المولد للمدى (74 °C) وتغير درجة الحرارة في المكثف والمبخر ووعاء الامتصاص مع تغير قيم معامل الأداء.





لوحظ أنه كلما ازدادت درجة الحرارة في المولد تزداد قيمة معامل الأداء لتصل إلى أعلى قيمة لها والتي بلغت (0.69) عند درجة حرارة تساوي والتي بلغت (0.69) في المولد وكانت ضمن المدى المحدد لمعامل أداء المنظومة الامتصاصية، كما لوحظ أنه كلما قلت درجة الحرارة المطلوبة في المولد تقل قيمة معامل الأداء وتزداد عدد ساعات العمل للمنظومة وهذا يعود لكون المولد هو أول جزء في الدورة الامتصاصية يتسلم الحرارة من البركة الشمسية، فكلما انخفضت درجة حرارته ازدادت عدد ساعات التجهيز من البركة الشمسية وبهذا تزداد عدد ساعات العمل للمنظومة، كما يبين الشكل 37 التغير في درجة الحرارة للمولد ((X_g)) مع تغير نسبة تركيز المحلول المركز (X_g)).



شكل (37) التغير في درجة حرارة المولد مع تغير نسبة التركيز للمحلول المركز.

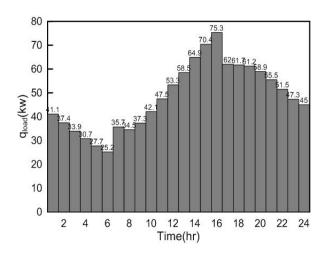
إذ وجد أنه عند زيادة درجة حرارة المولد تؤدي إلى ازدياد نسبة تركيز بروميد الليثيوم (X_g) في المحلول المركز، كما وجد أن أعلى قيمة لنسبة التركيز لبروميد الليثيوم (X_g) كانت عند درجة حرارة (X_g) في المولد وتساوي (X_g) 57.8)



إذ يجب أن لا تتجاوز هذه النسبة الـ (% 65) لكي لا تؤدي إلى حدوث التكلسات.

7.حساب تأثير تغير قيمة حمل التبريد للفضاء المُكيف:

تم حساب الأحمال اللازمة لتبريد للفضاء المراد تكييفه لكل يوم من أيام الأشهر المدروسة واعتماد أعلى قيمة منها في عملية المحاكاة للمنظومة كما هو موضح بالشكل 38.



شكل (38) يبين تغير قيم الاحمال للفضاء المكيف خلال (24 ساعة) ليوم 15 آب.

إذ لوحظ إن قيمة حمل التبريد تزداد تدريجيا عند شروق الشمس وصولا إلى أعلى قيمة لها بعد منتصف النهار بقليل ثم تنخفض إلى أقل القيم عند الغروب لكل من الأشهر المحددة وهذا يدل على التأثير الفاعل لتغير شدة الإشعاع الشمسي على تغير قيم الأحمال للفضاء المكيف في اليوم الواحد.

الاستنتاجات:

أُعدَّ في هذا البحث دراسة لتحليل وأمثلية بركة شمسية وفق المواصفات والشروط الحدية التي ذكرت في الجدول رقم 3 لمدينة تكريت مع منظومة التبريد الامتصاصية الأحادية التأثير التي

تعمل بمائع (بروميد الليثيوم – ماء) باستخدام نظام المحاكاة، ومن خلال الدراسة والتحليل واستخراج النتائج تم استنتاج الآتى:

- أظهرت النتائج فعالية البركة الشمسية من حيث معدل كمية الحرارة المفيدة وكفاءة التحويل عند سماكة تتراوح بين (m 0.1 0.15) للطبقة السطحية في البركة الشمسية.
- وجد أن زيادة سماكة الطبقة الوسطى يؤدي اللي زيادة معدل كمية الحرارة المفيدة وكفاءة التحويل في البركة الشمسية، وبعد حد معين لتلك السماكة يبدأ معدل كمية الحرارة والكفاءة بالتناقص تدريجياً وتكون الزيادة في السماكة بعد هذا الحد غير مجدية، وعند البحث توصلنا إلى سماكة مثلى للطبقة الوسطى في البركة الشمسية تتراوح بين (4.0 3.0 m).
- بينت النتائج أن مساحة (100x100 m² من بركة شمسية في مدينة تكريت تكون مناسبة لتجهز كمية كافية من الحرارة لتشغيل منظومة تبريد امتصاصية سعتها (75 kW) تعمل لتكييف الفضاء المدروس (قاعة المطالعة في بناية المكتبة المركزية لجامعة تكريت) ولعدد كافي من ساعات العمل المطلوبة.
- وجد أن التغير في قيم كل من كمية الحرارة المتجمعة ودرجة حرارة طبقة الخزن للبركة الشمسية وكذلك قيم الأحمال المطلوبة للفضاء المكيف تتناسب طردياً مع تغير شدة الاشعاع الشمسي.
- وجد أن قيمة معامل الأداء لدورة التبريد الامتصاصية ترتفع بارتفاع درجة حرارة مولد الدورة في حين أن اقل قيمة لمعامل الاداء عند أقل درجة حرارة للمولد تعطي أكثر عدد من ساعات التشغيل للمنظومة.



[10]Kalogirou, "Solar energy engineering: process and system", USA, British Library, Elsevier, 2009. [11]Li . Z . F, K . Sumathy, "Technology development in the solar absorption air-conditioning systems", University of Hong Kong, 2000.

[12]Prasad . R, Rao . D . P, "
Estimation of the thickness of the lower convective layer of solar ponds ", Renew Energy, 7(4), 7 – 401, 1996.

[13]Safwan Kanan, Jonathan Dewsbury, Gregory Lane - Serff, " A Simple Heat and Mass Transfer Model for Salt Gradient Solar Ponds ", World Academy of Science, Journal of Mechanical, Vol: 8, No: 1, 2014.

[14]Seyed . S . M, " Effect of

Different Parameters on Solar Pond Performance ", Asia Pacific Journal of Energy and Environment, Volume 1, No. 1, 2014.

[15]Wang Y. F, and Akbarzadeh, "A Parametric Study of Solar Ponds "Solar Energy, Vol. 30, No. 6, pp, 555 – 562, 1983.

[16] Weinberger . H, " The Physics of Solar Ponds ", Solar Energy, Vol . 8, pp. 45-56, 1964.

[17] Yousif . H . A, Dawood . A . S," Optimization of solar – driven of a small absorption air condition system ", Al - Rafidain Engineering, 21, 42 – 56, 2013 .

قائمة الرموز:

المصادر:

[1]خالد الجودي "مبادئ هندسة تكييف الهواء والتثليج " دار الجامعة للطباعة والنشر والترجمة، فرع البصرة، 301 – 150، 1986.

[2] عبدالله احمد عبدالله البرك الشمسية "، مركز فقيه للأبحاث والتطوير، جامعة ام القرى، العدد 66، 663، 663.

[3] غالية محمد "التصميم الامثل للبرك الشمسية" رسالة ماجستير، جامعة تشرين، 2011.

[4]وحيد محمد مفضل " البرك الشمسية " مجلة الجزيرة الالكترونية، العدد 44، 2015.

[5] وليد خالد، فؤاد شاكر، اياد محمود "دراسة استخدام الطاقة الشمسية في منظومات التثليج الامتصاصية لأغراض تكييف المباني" مجلة الهندسة والتنمية، المجلد الثاني عشر، العدد الرابع، 202-1813 – 1813، 2009.

[6]Foster . R, Ghassemi . M, Cota . A, "Solar energy : Renewable Energy and the Environment ", CRC press, print in USA, 2010.

[7]Ibrahim Alenezi, "Salinity Gradient Solar Ponds: Theoretical Modeling and Integration with Desalination", Submitted for the degree of Doctor, University Of Surrey, 2012.

[8] Ibrahim Dincer, "Refrigeration System and Applications ", WILEY, 2003.

[9]J. A. Duffie and A. Beckman, "Solar Engineering of Thermal Processes", John Wiley & Sons Inc, 1991.

 (W/m^2) شدة الاشعاع الشمسي المباشر: H_B



 $(\mathrm{W}/\mathrm{m}^2)$ شدة الاشعاع الشمسي المبعثر: H_d

المعامل الزاوي بين السطح والماء. F_{SS}

(s): زاوية ميل السطح (°).

G: زاوية الانحراف الشمسي (°).

L: زاوية خط العرض (°).

 ω : الزاوية الساعية (°).

t: الزمن (hr).

نامل الموصلية الحرارية لمحلول ملح K_w كلوريد الصوديوم (W/m^2 C°).

b: عدد ثابت يساوي (0.08).

.(m) (UCZ) شمك الطبقة السطحية d_o

وره انکسار الاشعاع الشمسي ($^{\circ}$). زاویة انکسار

رجة حرارة الطبقة السفلية الجديدة $T_{LCZ,new}$. (C^{o}).

 $T_{LCZ,old}$: درجة حرارة الطبقة السفلية القديمة (°C).

الخزن أيد المحلول الملحي في طبقة الخزن أيد أيد المحلول المحلول المحلول (kg/m^3).

q_{load}: الطاقة الحرارية للحمل بالساعة (W).

الطاقة الحرارية المنتجة بالساعة (\mathbf{W}). q_{acum} : الطاقة الحرارية المتجمعة بالساعة (\mathbf{W}).

.(kg/s) كتلة تدفق ماء التثليج : $\dot{m}_{\mathrm{w,1}}$

.(kg/s) كتلة تدفق المحلول المركز ($\dot{m}_{ss,8}$

.(kg/s) كتلة تدفق المحلول المخف : $\dot{m}_{ws,7}$

انثالبي بخار ماء المشبع (kJ/kg). انثالبي بخار ماء المشبع (h_{w,4}، $h_{w,1}$

انثالبي المحلول المركز. $h_{ss,9}$ ، $h_{ss,10}$ ، $h_{ss,8}$ ، $h_{ws.5}$ ، $h_{ws.6}$ ، $h_{ws.7}$

المحلول: المحلول: المحلول: المحلول: المحلول: المخفف.

انثالبي سائل الماء المشبع : $h_{w,3}$ ، $h_{w,2}$

 $X_{ws,7}$: نسبة تركيز بروميد الليثيوم في المحلول المخفف

 $X_{ss,8}$: نسبة تركيز بروميد الليثيوم في المحلول المركز.

. درجة الحرارة في المولد (°C). T_g

درجة المحلول المخفف الخارج من المضخة T_6°).



Conditioning of Buildings by Extracting the necessary Heat to the Cooling Cycle Generator Absorbance from Solar Ponds

Munther. A. Mossa
Assistant Professor
College of Engineering
University of Baghdad
Maki. H. Khalaf
Assistant Professor
College of Engineering
University of Tikrit
Asim. M. Abdulwahhab
Assistant lecturer
Department of Engineering Affairs
Sunni Endowment Diwan
Email:asim.mabd@yahoo.com

ABSTRACT

The present research deals with a theoretical simulation for "absorption cooling system". It uses (Lithium bromide + & water) capacity of (21 Ton). This system is operated by solar power to condition the reading hall of the central library of Tikrit University the area of the hall is (200 m²). To begin with, the weather variables in Tikrit city have been measured by using system (Port log) located at the University of Tikrit, for the following months (May -June - July - August - September). In addition, a thermal flyweed effect for the mathematical equations has been made and computerized simulation by building a program in the (FORTRAN) languages. In order to find out a typical design for the solar pond which pound feeds the generator of absorption cycle with required heat and to calculate the COP for the system; the cooling loads have been calculated by using Ready program (HAB). The thickness of both upper convective zone and non-convective zone have been changed. After considering, the effect of this change in thickness on the useful heat and its efficacy in the solar pond, the research has been able to reach the typical thickness or two zones which leads to the change of space of solar pond to find out an optimal area which feeds the generator of the cycle with required heat to operate the cycle along the required hours of conditioning. According to the input of the variables of the weather of Tikrit city, the optimal thickness of the upper zone has been determined by (0.1 - 0.15 m), and the optimal thickness of the nonload zone has been determined by (4.0 - 3.0 m). Both of these thicknesses give us optimal value of useful heat and optimal efficiency for the solar pound. Also it has found that (10000 m²) area of the solar pound gives a thermal heat reach to (250 kW). it could operate the system for (6 - 10) hours every single day.

Keywords: solar pond, useful heat, non-convective zone, absorption cooling system