# NUMERICAL STUDY FOR A THREE DIMENSIONAL LAMINAR NATURAL CONVECTION HEAT TRANSFER FROM AN ISOTHERMAL HEATED HORIZONTAL AND INCLINED SQUARE PLATE AND WITH A CIRCULAR HOLE

Yasmeen Hameed Abd Department of Mechanical Engineering University of Technology Dr. Ikhlase M.Fayed Department of Mechanical Engineering University of Technology

# ABSTRACT

A theoretical study for a three-dimensional natural convection heat transfer from an isothermal horizontal , vertical and inclined heated square flat plates (with and without circular hole) has been done in the present work. The study involved the numerical solution of the transient Navier-Stokes and energy equations by using finite deference method (F.D.M.). The complete Navier-Stokes equation are transformed and expressed in terms of vorticity-vector potential. The Energy and Vorticity equations were solved by using an Alternating Direction Implicit (ADI) method because they are transient equations of parabolic portion, and the Vector potential is solved by using an equations Successive Over-Relaxation (S.O.R) method because it is from elliptic portion. The numerical solution is capable of calculating the Vector potential, three components of Vorticity and temperature field of the calculation domain. The numerical results were obtained in rang of Grashof number ( $10^3 \le Gr \le 5x10^4$ ) with Prandtl number of (0.72) for square flat plate and the other consist a circle hole with ratio 0.6 and 0.8 diameter of the hole to main square side length.

The numerical results showed that the main process of heat transfer is conduction for Grashof number less than  $10^3$  and convection for Grashof number larger than  $10^3$  and the results of local Nusselt number show fairly large dependence on inclination angle. For horizontal plate facing upward and downward, average Nusselt number is proportional to one-fifth power of Rayleigh number, and there is a significant difference in heat transfer rates between the upward and downward cases. For horizontal plate with circle hole facing upward for Grashof number  $10^4$ , the effect of core portion caused a limited increment in the heat transfer rate, where as for the facing downward case, the effect was larger and the maximum value of heat transfer rates is be for square flat plate with circle hole by ratio 0.6 for all inclination angles. With the increase of Grashof number to 5x104 heat transfer rates decrease except the square horizontal flat plate with circle hole by ratio 0.6.

The average Nusselt number increases with the increase of inclination of plates facing upward to reach to the higher average Nusselt number at vertical position then decrease with increase of inclination of plates. And the maximum value of average Nusselt number is depended on the ratio of diameter of the hole to main square side length, showed that the maximum temperature gradient occurs at the external edge of the horizontal plate (with and without circle hole) facing upward and at the lower external edge in inclined case. The numerical results was made through comparison with a previous numerical and experimental work, the agreement was good.

المستخلص

يقدم هذا البحث دراسة نظرية لانتقال الحرارة ثلاثي الأبعاد للحمل الحر من صفيحة مربعة و أخرى ذات ثقب دائري أفقية و عمودية و مائلة عن الأفق مسخنة بثبوت درجة الحرارة. تضمنت الدراسة ، الحل العددي لمعادلات الزخم الكاملة والطاقة الانتقالية باستخدام طريقة الفروق المحددة . معادلات الزخم الكاملة تم تحويلها والتعبير عنها بدلالة الدوامية و متجه الجهد الكامن. تم حـل كل

I. M.Faved	Numerical Study for A three Dimensional Laminar Natural
Y.Hameed	Convection Heat Transfer From an Isothermal Heated
	Horizontal and Inclined Square plate and with A circular Hole

من معادلة الطاقة و معادلة دالة نقل الدوامية باستخدام طريقة (الاتجاه المتناوب الضمني)، وذلك لكونها معادلات انتقالية من نوع القطع المكافئ، و حل معادلة متجه الجهد الكامن بطريقة فوق التراخي المتعاقبة لكونها معادلات من نوع قطع ناقص. يتضمن الحل العددي حساب كل من متجه الجهد الكامن بطريقة فوق التراخي المتعاقبة لكونها معادلات من نوع قطع ناقص. يتضمن الحل العددي حساب كل من متجه الجهد الكامن و المركبات الثلاث للدوامية و درجة الحرارة لمنطقة الحساب التنائج التي عصل عليها معادلات من نوع قطع ناقص. يتضمن الحل العددي حساب كل من متجه الجهد الكامن و المركبات الثلاث للدوامية و درجة الحرارة لمنطقة الحساب. النتائج التي حصل عليها لحدو درقم كل العددي حساب كل من متجه الجهد الكامن و المركبات الثلاث للدوامية و درجة الحرارة لمنطقة الحساب. النتائج التي حصل عليها لحدود رقم كر الشوف (2510 حالية قطر الثقب الدائر) مع رقم بر اندتل (0.72) للصفيحة المربعة و الصفيحة المثقبة بنسبة قطر الثقب الدائري المول خطع العليم من متجه الجهد معاد و 0.8 مع دقم بر اندتل و 0.72) للصفيحة المربعة و الصفيحة المثقبة بنسبة قطر الثقب الدائري الم ول طول ضلع المائية معاد إلى 0.8 م

بينت النتائج العددية إن العملية الرئيسية لانتقال الحرارة هي التوصيل لرقم كراشوف <sup>3</sup>10 و الحمل لرقم كراشوف أعلى من <sup>10</sup> و إن رقم نسلت الموضعي يعتمد كليا على زاوية الميلان. في حالة الصفيحة الأفقية وجهها المسخن إلى الأعلى والأسفل، متوسط رقم نسلت يتناسب مع رقم رالي للأس (1/5) ، كذلك هنالك اختلاف واضح في معدلات انتقال الحرارة بين الوضع الأفقي الموجه للأعلى والأسفل. يسبب تأثير قطر الثقب لرقم كراشوف <sup>4</sup>10 زيادة محدودة في معدلات انتقال الحرارة في حالة الصفيحة المثقبة وجهها المسخن إلى الأعلى بينما تكون اكثر تأثيرا في حالة الصفيحة المثقبة وجهها المسخن إلى الأسل و ان أقصى قيمة لمعدل انتقال الحرارة تكون للصفيحة المربعة المثقبة بنسبة تثقيب 0.6 و لزوايا الميل المختلفة. بزيادة رقم كراشوف إلى <sup>4</sup>5x المقل معدل انتقال الحرارة ما عدا الصفيحة المربعة الأفقية وجهها المسخن إلى الأسفل حيث يكون أقصى قيمة عند نسبة تثقيب 0.6 . رقم نسلت بزيادة زاوية ميل الصفيحة المربعة وجهها المسخن إلى الأسفل حيث يكون أقصى قيمة عند نسبة تثقيب 0.6 . بزيادة ميلان الصفيحة المربعة الأفقية وجهها المسخن إلى الأسفل حيث يكون أقصى قيمة عند نسبة تثقيب 0.6 . رقم نسلت بزيادة زاوية ميل الصفيحة المربعة وجهها المسخن إلى الأسفل حيث يكون أقصى قيمة عند نسبة تثقيب عدان الحون ع بزيادة ميلان الصفيحة، و إن أقصى قيمة لمتوسط رقم نسلت تعتمد على نسبة التثقيب، و إن أقصى الحرارة يكون عند بزيادة ميلان الصفيحة المربعة و ملمتوسط رقم نسلت تعتمد على نسبة التثقيب، و إن أقصى انحدار لدرجة الحرارة يكون عند بنيائج الحار جية للصفيحة المربعة و المثقبة المسخن إلى الأعلى لينا لل ألمى المحدار الدرجة الحرارة يكون عند بنيائج الدر الماة الحالية مينا المربعة و المثقبة المسخن إلى الأعلى و عند الحافة السفل الخارجية في قلم عند المربعة المربعة و منالت تعتمد على نسبة التثقيب، و إن أقصى الدرون المربعة المولين ألم و المالي المربع و عند المون عند الحمى المال المربعة و المربعة والم عنون عند الحاف الحارجية للمنوبية المربعة و الماسل الم أعلى و عند الحافة السفل المار الم أحمى المربعة المربعة و المنوسل و عند الحاف المولي المال المالي المالي و عند الحافة السفل الخارجية في حالة الميلان و عاد المون المربعة و عملية المالي المال و عنه المال و عنه الحال و يلما و المرارة المول و و الممل و علمال المال المنوب المربعة و ا

# **KEY WORDS** Square Plate, Circular Hole, Natural Convection, Three-Dimensional

#### المقدمة

شهدت العقود الماضية ، اهتمام كبير لعملية انتقال الحرارة بالحمل الحر، هذا الاهتمام المتزايد هو انعكاس قلقنا المتزايد بالطاقة و البيئة لما لها من أهمية في التطبيقات الصناعية و المدنية حيث قام الباحثانAziz & Hellums (1967) بدر اسة عددية باستخدام طريقة الفروقات المحددة لحل معادلات الحركة لحالة الجريان ثلاثي الأبعاد و حالة الجريان الثنائي الأبعاد و الحصول على المعادلات اللابعدية (معادلات الدوامية ودالة المتجه الكامن) بتحويل معادلات نفير ستوك بطريقة (Alternating Direction Implicit Method) لحل معادلات القطع المكافئ (Parabolic Equation) و بطريقة فوق التراخي المتعاقبة (SOR)(SOR) لحل معادلات القطع الناقص (Elliptical Equation) عند رقم براندتل Pr=1 ولحدود رقم رالي 3500 ≤Ra و 2500 و درس الباحثان الفرق بين الجريان الثنائي والثلاثي الأبعاد و لاحظا توزيع درجة الحرارة في حالة الاستقرار يكون اقل للجريان ثلاثي الأبعاد ، و ان زمن الاستقرار يقل بزيادة رقم كراشوف . و استخدم الباحثان (Suriano & Yang 1968) طريقة الفروقات المحددة العددية (Numerical (Finite-Difference Scheme لحل معادلات الزخم والطاقة والإستمرارية (المعادلات الحاكمة) لانتقال الحرارة بالحمل الحر الطباقي من صفائح أفقية و عمودية مسخنة لشرط ثبوت درجة الحرارة لمدى رقم رالي Ra<300 و رقم براندتل Pr=0.72&10 . وجد الباحثان ان العملية الرئيسة لانتقال الحرارة هي التوصيل لرقم رالي أقل من 50 و الحمل لرقم رالي أعلى من 50 عندما يكون رقم بر اندتل 0.72 و عند ثبوت رقم رالى و زيادة رقم بر اندتل الى 10 يزداد متوسط رقم نسلت لحدود رقم رالى من 0 الى 50 و يقل متوسط رقم نسلت لرقم رالي اكبر من 100 و حصلا على توافق جيد عند مقارنه النتائج العددية مع بحوث عملية سابقة. اما الباحثان Pera & Gebhart) (1973 فدرسا عملياً و عددياً جريان الطبقة المتاخمة لإنتقال الحرارة بالحمل الحر الطباقي من أسطح أفقية غير محددة و مائلة بزوايا صغيرة عن الأفق لشرطي ثبوت درجة الحرارة و الفيض الحراري باستخدام الطريقة العددية لحل المعادلات الحاكمة عند رقم براندتل Pr=0.7 في حالة التسخين لشرط ثبوت درجة الحرارة، وعند حدود رقم براندتل Pr ≤ 10 في حالة التسخين لشرط ثبوت الفيض الحراري ، و توصلا الى ان أي إمالة للصفيحة الأفقية المسخنة لشرط ثبوت درجة الحرارة يؤثر بدرجة كبيرة على توزيع السرعة و بدرجة قليلة على توزيع درجة الحرارة وعند زيادة رقم براندتل في حالة الصفيحة الأفقية المسخنة لشرط ثبوت الفيض الحراري يؤدي الى نقصان السرعة وتقليل سمك الطبقة الحرارية . الباحثان بينا ان عملية انتقال الحرارة في الصفيحة العمودية غير المحددة هو أعلى بمقدار 80% من نظيره في الصفيحة الأفقية عند رقم كراشوف الموضعي <sup>5</sup>10 عند نفس ظروف العمل من درجة الحرارة و نوع المائع المستخدم.أما عمليا فقد أستخدما تقنية التصوير بمقياس (Mach-Zehnder) لدراسة انتقال الحرارة لصفائح من الألمنيوم مستطيلة ذات أبعاد cm 0.35x0.43وسمك 0.025cm و كانت النتائج العددية أعلى من النتائج العملية لحدود رقم كراشوف Gr<10<sup>4</sup> بينما كانت أقل لحدود رقم كراشوف Gr>10<sup>4</sup>.

و أجرى الباحثان (Cairnie & Harrison 1982) در اسة نظرية و عملية لجريان الطبقة المتاخمة لانتقال الحرارة بالحمل الحر من صفيحة عمودية مسخنة بشوت درجة الحرارة و لفارق درجة الحرارة بين المحيط والصفيحة كبير جداً ، حيث درجة حرارة المحيط 295K و الصفيحة مسخنة لمدى من درجات الحرارة مقدارها X 373 & 373 له و 374 مستخدما طريقة الفروقات المحددة لحل المعادلات الحاكمة أما عملياً فقد استخدما صفيحة مستطيلة ذات طول m 674,574,473 و عرض 2058 و سمك m 0.00127 و بينت القياسات الابتدائية ان السطح ذات درجة حرارة X 473 له 623 م 238 و مع من ما 2.00 و سمك 3310 و بينت القياسات الابتدائية ان السطح ذات درجة حرارة X 473 له 623 م و عرض 3410 و 3410 و 3310 و 3310 و و بينت القياسات الابتدائية ان السطح ذات درجة حرارة X 473 له 623 م و 326 يكون اضطرابي لرقم كراشوف 3310 و 3310 بالترتيب و خواص المائع عند درجة حرارة (bulk temperature) في حين هذه القيمة الحرجة تتغير كثيراً لو تم إختيار (Goldstein & Lau) أو أي درجة حرارة الحالات العادلات الحداد المعاد المائع عند درجة حرارة (bulk temperature) في حين هذه القيمة الحرجة تتغير كثيراً لو تم إختيار (Film) أو أي درجة حرارة المائع عند درجة حرارة (bulk temperature) في حين هذه القيمة الحرجة تتغير كثيراً لو تم إختيار (Film) أو أي درجة حرارة المائية الحر الحل على توافق جيد بين نتائجه العملية و النظرية. قام الباحثان معلاجات الابلات الابلداذ أو عدمها) مختلفة (film) أو أي درجة حرارة الحل الحر الحل الحل الحل المائية و النظرية. قام الباحثان حصلا على توافق جيد بين نتائجه العملية و النظرية. قام الباحثان معلا المائي المائين (film) أو أي درجة حرارة الحل الحرارة بالحمل الحر الطباقي من صفائح افقية مربعة بأشكال (مع أسطح امتداد أو عدمها) مختلفة (Lau) الولى وجهها المسخن إلى الأسل لشرط ثبوت درجة الحرارة ، تضمنت الدراسة النظرية حلما الحرارة و عدمها) مختلف للحراثين الولي وجهها المسخن إلى الأسلح الم و الحرارة ، تضمنت الدراسة النظرية حل الحالي وحوال المائين الدراسة النظرية حل المائين المائي المراخ، تحمنات الداسة النظرية حل الحالي الحرارة و عمليا المسخن إلى الأسل المرط ثبوت درجة الحرارة ، تضمنت الدراسة النظرية حل الحالي و

المعادلات الحاكمة بطريقة الفروقات المحددة ضمن حدود رقم رالي Pr=0.7 ورقم براندتل Pr=0.7 ،وجدا ان ثبوت رقم رالي وزيادة رقم براندتل الى 2.5 يؤدي الى زيادة معامل إنتقال الحرارة بمقدار 7.5% وهذه النتيجة تتفق مع الدراسة التحليلية للمصدر Pera وزيادة رقم براندتل الى 2.5 يؤدي الى زيادة معامل إنتقال الحرارة بمقدار 7.5% وهذه النتيجة تتفق مع الدراسة التحليلية للمصدر Pera وزيادة رقم براندتل الى **Gebhart 1973 & Gebhart 1973 و**هذه النتيجة مربعة من النفثالين يتراوح طول الضلع من 0.0258m الى 0.0203m معرضة الهواء ضمن حدود رقم رالي Pac<4.8x10<sup>3</sup> وكانت نتائج معامل انتقال الحرارة أعلى من النتائج العددية في حالة الصفيحة وجهها المسخن إلى الأعلى .

 $\Phi = 4$  أجرى الباحث ( Hassan 2003) دراسة نظرية عددية لإنتقال الحرارة بالحمل الحر من أقراص وحلقات مائلة بزوايا =  $\Phi$  (Hassan 2003, 135°, 130°, 180°  $^{\circ}$  180°  $^{\circ}$  0°, 30°, 45°, 60°, 90°, 120°, 135°, 150°  $^{\circ}$  180°  $^{\circ}$  180°  $^{\circ}$  180°  $^{\circ}$  180°  $^{\circ}$  200°, 135°, 130°, 150°  $^{\circ}$  200° 100°, 130°, 130°, 130°, 150°  $^{\circ}$  180°  $^{\circ}$  180°  $^{\circ}$  180°  $^{\circ}$  20°, 135°, 100°, 130°, 130°, 150°  $^{\circ}$  20°, 130°, 130°, 100°, 130°, 100°, 130°, 100

اهتم البحث الحالي نظرياً بدراسة عملية انتقال الحرارة بالحمل الحر الطباقي لصفيحة مربعة و أخرى ذات ثقب دائري و ذات أسطح امتداد ( Extension surface ) مسخنة بثبوت درجة حرارة السطح و في حالات مختلفة أفقية و عمودية و مائلة عن الافق بزوايا مختلفة ، حيث يكون الوجه المسخن نحو الأعلى عند الزوايا <sup>0</sup>Φ<Φ≥<sup>0</sup><sup>0</sup> و يكون الوجه المسخن نحو الأسفل عند الزوايا 180<sup>0</sup>≥Φ><sup>0</sup>90 . يتم في هذا البحث حل المعادلات الحاكمة باستخدام الحل العددي الثلاثي الأبعاد وحساب كل من دالة نقل الدوامية و متجه الجهد الكامن و درجة حرارة السطح اللابعدية و إيجاد توزيع رقم نسلت الموضعي ومن ثم إيجاد قيمته المتوسطة بالاعتماد على الطول المميز للصفيحة و تم اختياره ليكون طول ضلع الصفيحة المربعة ، و دراسة تأثير منطقة الانفصال الحراري على معدل انتقال

#### المعادلات الحاكمة

لغرض در اسة مسألة انتقال الحر ارة يجب ان نحصل أو لا على معادلات حفظ الكتلة و الزخم و الطاقة للمائع القابل للأنضغاط. (Torrance 1985) :

$$C.E. \qquad \frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla(\rho \vec{q}) = 0 \tag{1}$$

$$M.E. \qquad \rho \frac{D\bar{q}}{Dt} = \mu \nabla^2 \bar{q} - \nabla P_L + \rho \bar{g}$$
<sup>(2)</sup>

E.E. 
$$\rho cp \frac{DT}{Dt} - \beta T \frac{DP}{Dt} = \nabla (k \nabla T) + \mu \phi + q_{gen}^{'''}$$
 (3)

حيث ان

 $\frac{D}{Dt} = \frac{\partial}{\partial t} + \vec{q} \cdot \nabla$ : the substantial derivative,  $\vec{q} = q(u, v.w)$ : velocity vector,  $\mu \phi$ : viscous dissipation

function,  $q_{gen}^{m}$ : heat generation ,  $\rho \bar{g}$ : body force.

I. M.Fayed	Numerical Study for A three Dimensional Laminar Natural
Y.Hameed	<b>Convection Heat Transfer From an Isothermal Heated</b>
	Horizontal and Inclined Square plate and with A circular Hole

لغرض اشتقاق المعادلات الأساسية للمسألة قيد البحث ،استخدمت الفرضيات التالية : درجة الحرارة ثابتة لكل من السطح المستوي (Tw) و المحيط (T\_m)،جريان المائع طباقي و غير قابل للأنضغاط، لا يوجد توليد حرارة q n = 0 ، المائع خاضع لقوانين نيوتن ، خواص المائع ثابتة عدا خاصية الكثافة في حد قوة الطفو حيث الكثافة في هذا الحد هو الذي يسبب حركة المائع، اهمال دالة الانتشار μφ بسبب السرعة الصغيرة جدا للمائع ، اهمال المقدار  $\frac{DP}{Dt}$  لأنه صغير جدا للغازات . ان الطول المميز للمسألة قيد الدراسة هو طول ضلع للصفيحة المربعة (H) ، ولغرض كتابة المتغيرات و المعادلات الاساسية للمسألة بصبيغ لابعدية تعرف المقادير اللابعدية التالية كما في . (Chow, Wilely & Sons 1979) والمصدر (Hassan 2003)

X = x/H, Y = y/H, Z = z/H	الإحداثيات المتعامدة	$\tau = t(\alpha / H^2)$	الزمن
$U = uH / \alpha, V = vH / \alpha, W = wH / \alpha$	السرعة	$\mathbf{P} = (P / \rho_{\infty})(H / \alpha)^2$	الضغط
$Gr = g\beta(T_W - T_\infty)H^3 / v^2$	رقم كراشوف	$\Theta = (T - T_{\infty}) / (T_W - T_{\infty})$	درجة الحرارة
$Ra = g\beta(T_w - T_\infty)H^3 / \alpha v$	رقم رالي	$\Pr = v / \alpha$	رقم بر اندتل

باستخدام هذه المقادير اللا بعدية يمكن كتابـة معادلات حفظ الكثلـة و معادلات الـزخم و معادلـة الطاقـة بالصـيغة اللابعديـة

$$C.E. \qquad \frac{\partial U}{\partial X} + \frac{\partial V}{\partial Y} + \frac{\partial W}{\partial Z} = 0 \tag{4}$$

M.E In X-Component 
$$\frac{1}{\Pr} \left[ \frac{\partial U}{\partial \tau} + U \frac{\partial U}{\partial X} + V \frac{\partial U}{\partial Y} + W \frac{\partial U}{\partial Z} \right] = Ra\sin(\Phi)\Theta - \frac{1}{\Pr} \frac{\partial P}{\partial X} + (\nabla^2 U)$$
(5)

M.E In Y-Component 
$$\frac{1}{\Pr} \left[ \frac{\partial V}{\partial \tau} + U \frac{\partial V}{\partial X} + V \frac{\partial V}{\partial Y} + W \frac{\partial V}{\partial Z} \right] = -\frac{1}{\Pr} \frac{\partial P}{\partial Y} + (\nabla^2 V)$$
(6)

M.E In Z-Component 
$$\frac{1}{\Pr}\left[\frac{\partial W}{\partial \tau} + U\frac{\partial W}{\partial X} + V\frac{\partial W}{\partial Y} + W\frac{\partial W}{\partial Z}\right] = Ra\cos(\Phi)\Theta - \frac{1}{\Pr}\frac{\partial P}{\partial Z} + (\nabla^2 W)$$
(7)

E.E. 
$$\frac{\partial \Theta}{\partial \tau} + U \frac{\partial \Theta}{\partial X} + V \frac{\partial \Theta}{\partial Y} + W \frac{\partial \Theta}{\partial Z} = \nabla^2 \Theta$$
 (8)

#### معادلات نقل الدوامية و دالة متجه الجهد الكامن

التالية ·

إن المعادلات التي وضعت في الجزء السابق من البحث هي معادلات بدلالـة المتغيرات  $\left[U,V,W,P,\Theta
ight]$  و التي تسمى المتغيرات الأساسية او المعتمدة و يمكن التخلص من حدود الضغط (P) عن طريق مفاضلة معادلات الزخم بشكل متعاكس و طرحها للحصول على معادلات تدعى معادلات نقل الدوامية (vorticity transport equation) :

$$\frac{1}{\Pr} \left[ \frac{\partial \Omega_{1}}{\partial \tau} + U \frac{\partial \Omega_{1}}{\partial X} + V \frac{\partial \Omega_{1}}{\partial Y} + W \frac{\partial \Omega_{1}}{\partial Z} - \Omega_{1} \frac{\partial U}{\partial X} - \Omega_{2} \frac{\partial U}{\partial Y} - \Omega_{3} \frac{\partial U}{\partial Z} \right] = Ra \frac{\partial \Theta}{\partial Y} \cos \Phi + \left[ \frac{\partial^{2} \Omega_{1}}{\partial X^{2}} + \frac{\partial^{2} \Omega_{1}}{\partial Y^{2}} + \frac{\partial^{2} \Omega_{1}}{\partial Z^{2}} \right]$$

$$\frac{1}{\Pr} \left[ \frac{\partial \Omega_{2}}{\partial \tau} + U \frac{\partial \Omega_{2}}{\partial X} + V \frac{\partial \Omega_{2}}{\partial Y} + W \frac{\partial \Omega_{2}}{\partial Z} - \Omega_{1} \frac{\partial V}{\partial X} - \Omega_{2} \frac{\partial V}{\partial Y} - \Omega_{3} \frac{\partial V}{\partial Z} \right]$$
(9)

$$Ra\left[\frac{\partial\Theta}{\partial Z}\sin\Phi - \frac{\partial\Theta}{\partial X}\cos\Phi\right] + \left[\frac{\partial^{2}\Omega_{2}}{\partial X^{2}} + \frac{\partial^{2}\Omega_{2}}{\partial Y^{2}} + \frac{\partial^{2}\Omega_{2}}{\partial Z^{2}}\right]$$
(10)

$$\frac{1}{\Pr} \left[ \frac{\partial \Omega_3}{\partial \tau} + U \frac{\partial \Omega_3}{\partial X} + V \frac{\partial \Omega_2}{\partial Y} + W \frac{\partial \Omega_3}{\partial Z} - \Omega_1 \frac{\partial W}{\partial X} - \Omega_2 \frac{\partial W}{\partial Y} - \Omega_3 \frac{\partial W}{\partial Z} \right] = Ra \left[ -\frac{\partial \Theta}{\partial Y} \sin \Phi \right] + \left[ \frac{\partial^2 \Omega_3}{\partial X^2} + \frac{\partial^2 \Omega_3}{\partial Y^2} + \frac{\partial^2 \Omega_3}{\partial Z^2} \right]$$
(11)

$$\left[ \Phi \right] + \left[ \frac{\partial \Omega_{2_3}}{\partial X^2} + \frac{\partial \Omega_{2_3}}{\partial Y^2} + \frac{\partial \Omega_{2_3}}{\partial Z^2} \right]$$
(11)

يمكن كتابة المعادلات أعلاه بالصيغة التالية:

$$\frac{1}{\Pr} \left[ \frac{\partial \Omega}{\partial \tau} + (\bar{q} \cdot \nabla) \bar{\Omega} - (\bar{\Omega} \cdot \nabla) \bar{q} \right] = Rd \begin{bmatrix} \frac{\partial \Theta}{\partial Y} \cos \Phi \\ \frac{\partial \Theta}{\partial Z} \sin \Phi - \frac{\partial \Theta}{\partial X} \cos \Phi \\ - \frac{\partial \Theta}{\partial Y} \sin \Phi \end{bmatrix} + \nabla^2 \bar{\Omega}$$

$$(12)$$

$$\Omega_1 = \frac{\partial W}{\partial Y} - \frac{\partial V}{\partial Z}, \quad \Omega_2 = \frac{\partial U}{\partial Z} - \frac{\partial W}{\partial X}, \quad \Omega_3 = \frac{\partial V}{\partial X} - \frac{\partial U}{\partial Y}$$

لحل المعادلات التفاضلية الجزئية بطريقة الفروقات المحددة قسمت منطقة الحسابات إلى عدد من المناطق المحددة وتعيين النقاط العقدية باستخدام الدليل (i) باتجاه المحور (x) و الدليل (j) باتجاه المحور (y) و الدليل (k) باتجاه المحور (z) و أعطت لكل عقدة الإحداثيات التالية (Aziz & Hellums 1967) :

; 
$$R_n = R_n(i, j, k) = R (X_i, Y_j, Z_k, t_n) X_i = i\Delta X$$
;  $Y_j = j\Delta Y$ ;  $Z_k = k\Delta Z$ ;  $t_n = n\Delta t$ 

$$\nabla_{x}R_{n} = \frac{R_{n}(i+1,j,k) - R_{n}(i-1,j,k)}{2(\Delta X)}$$
(13)

$$\nabla_x^2 R_n = \frac{R_n(i+1,j,k) - 2R_n(i,j,k) + R_n(i-1,j,k)}{(\Delta X)^2}$$
(14)

 $oldsymbol{
abla}_{y},oldsymbol{
abla}_{z}^{2},oldsymbol{
abla}_{z}^{2},oldsymbol{
abla}_{z}^{2}$ و بالصيغة نفسها يمكن إيجاد كل من

$$\frac{\partial \Theta}{\partial \tau} = \frac{\partial^2 \Theta}{\partial X^2} - U \frac{\partial \Theta}{\partial X} + \frac{\partial^2 \Theta}{\partial Y^2} - V \frac{\partial \Theta}{\partial Y} + \frac{\partial^2 \Theta}{\partial Z^2} - W \frac{\partial \Theta}{\partial Z}$$
(15)

$$\frac{\partial \Omega_{1}}{\partial \tau} = \Pr \frac{\partial^{2} \Omega_{1}}{\partial X^{2}} - U \frac{\partial \Omega_{1}}{\partial X} + \Pr \frac{\partial^{2} \Omega_{1}}{\partial Y^{2}} - V \frac{\partial \Omega_{1}}{\partial Y} + \Pr \frac{\partial^{2} \Omega_{1}}{\partial Z^{2}} - W \frac{\partial \Omega_{1}}{\partial Z} + S_{1}$$
(16)

$$S_{1} = \Pr Ra\left(\frac{\partial\Theta}{\partial Y}\cos\Phi\right) + \Omega_{1}\frac{\partial U}{\partial X} + \Omega_{2}\frac{\partial U}{\partial Y} + \Omega_{3}\frac{\partial U}{\partial Z}$$
(17)

$$\frac{\partial \Omega_2}{\partial \tau} = \Pr \frac{\partial^2 \Omega_2}{\partial X^2} - U \frac{\partial \Omega_2}{\partial X} + \Pr \frac{\partial^2 \Omega_2}{\partial Y^2} - V \frac{\partial \Omega_2}{\partial Y} + \Pr \frac{\partial^2 \Omega_2}{\partial Z^2} - W \frac{\partial \Omega_2}{\partial Z} + S_2$$
(18)

$$S_{2} = \Pr Ra\left(\frac{\partial\Theta}{\partial Z}\sin\Phi - \frac{\partial\Theta}{\partial X}\cos\Phi\right) + \Omega_{1}\frac{\partial V}{\partial X} + \Omega_{2}\frac{\partial V}{\partial Y} + \Omega_{3}\frac{\partial V}{\partial Z}$$
(19)

$$\frac{\partial\Omega_3}{\partial\tau} = \Pr\frac{\partial^2\Omega_3}{\partial X^2} - U\frac{\partial\Omega_3}{\partial X} + \Pr\frac{\partial^2\Omega_3}{\partial Y^2} - V\frac{\partial\Omega_3}{\partial Y} + \Pr\frac{\partial^2\Omega_3}{\partial Z^2} - W\frac{\partial\Omega_3}{\partial Z} + S_3$$
(20)

$$S_{3} = \Pr Ra\left(-\frac{\partial\Theta}{\partial Y}\sin\Phi\right) + \Omega_{1}\frac{\partial W}{\partial X} + \Omega_{2}\frac{\partial W}{\partial Y} + \Omega_{3}\frac{\partial W}{\partial Z}$$
(21)

الشكل العام للمعادلات أعلاه يصاغ كالتالي :

$$\frac{\partial R}{\partial \tau} = (\delta_x + \delta_y + \delta_z)R + S \tag{22}$$

$$\delta_{x} = \frac{\partial^{2}}{\partial X^{2}} - U \frac{\partial}{\partial X} , \quad \delta_{y} = \frac{\partial^{2}}{\partial Y^{2}} - V \frac{\partial}{\partial Y} , \quad \delta_{z} = \frac{\partial^{2}}{\partial Z^{2}} - W \frac{\partial}{\partial Z}$$

و باستخدام طريقة (ADI method) تصبح المعادلة (22) بالصورة التالية :

$$(\delta_x - \frac{2}{\Delta\tau})R_{n+1}^* = -(\delta_x + 2\delta_y + 2\delta_z + \frac{2}{\Delta\tau})R_n - 2S$$
<sup>(23)</sup>

$$(\delta_{y} - \frac{2}{\Delta\tau})R_{n+1}^{**} = \delta_{y}R_{n} - \frac{2}{\Delta\tau}R_{n+1}^{*}$$
(24)

$$(\delta_z - \frac{2}{\Delta\tau})R_{n+1} = \delta_z R_n - \frac{2}{\Delta\tau} R_{n+1}^{**}$$
(25)

I. M.Fayed	Numerical Study for A three Dimensional Laminar Natural
Y.Hameed	<b>Convection Heat Transfer From an Isothermal Heated</b>
	Horizontal and Inclined Square plate and with A circular Hole

يتم المتقاق معادلات متجه الجهد الكامن من معادلات نقل الدوامية في الملحق E ولحل معادلات  $\Psi$  يمكن استخدام طريقة فوق E التراخي المتعاقب (Iterative successive over relaxation) عند أي خطوة زمنية كما في المصدر (1982) F.Geoola et al. (1982) . اذ يتم تعويض قيمة متجه الجهد الكامن عند الفترة الزمنية  $\tau + \Delta \tau$  حساب القيمة الجديدة لمتجه الجهد الكامن . إذا كانت  $\prod_{(i, j, k)}^{n} a$ 

$$\Psi_{1(i,j,k)}^{n} = \frac{1}{bb_{1}} [a_{x1}(\Psi_{1(i+1,j,k)}^{n} + \Psi_{1(i-1,j,k)}^{n}) + a_{y1}(\Psi_{1(i,j+1,k)}^{n} + \Psi_{1(i,j-1,k)}^{n}) + a_{z1}(\Psi_{1(i,j,k+1)}^{n} + \Psi_{1(i,j,k-1)}^{n}) + \Omega_{1(i,j,k)}^{n(s)}]$$
(26)

 $w_{\psi}$  و ان مقدار التکرار او التعاقب

و مركبة Z لمتجه الجهد الكامن ¥ كما يلي:

يمكن ان يعرف :

$$(27) \Psi_{l(i,j,k)}^{n(s+1)} = \Psi_{l(i,j,k)}^{n(s)} + w_{\psi}(\Psi_{l(i,j,k)}^{n} - \Psi_{l(i,j,k)}^{n(s)})$$

$$(n^{\text{th}}) = \Psi_{l(i,j,k)}^{n(s)} + w_{\psi}(\Psi_{l(i,j,k)}^{n} - \Psi_{l(i,j,k)}^{n(s)})$$

$$(n^{\text{th}}) = (n^{\text{th}}) =$$

(1.75) ان قيمة المقدار التقريبي في البحث الحالي  $\mathcal{E}_{\Psi} = 10^{-3}$  و يكون مقدار التكرار  $\mathcal{W}_{\psi}$  ضمن حدود (2-1) فتم اختيار قيمته (

و يمكن الحصول على مركبة Y لمتجه الجهد الكامن 
$$\Psi_2$$
 كما يلي:  

$$\Psi_{2(i,j,k)}^n = \frac{1}{bb_2} [a_{x2}(\Psi_{2(i+1,j,k)}^n + \Psi_{2(i-1,j,k)}^n) + a_{y2}(\Psi_{2(i,j+1,k)}^n + \Psi_{2(i,j-1,k)}^n) +$$

$$a_{z2}(\Psi_{2(i,j,k+1)}^n + \Psi_{2(i,j,k-1)}^n) + \Omega_{2(i,j,k)}^{n(s)}]$$
(29)

$$\Psi_{2(i,j,k)}^{n(s+1)} = \Psi_{2(i,j,k)}^{n(s)} + w_{\psi}(\Psi_{2(i,j,k)}^{n} - \Psi_{2(i,j,k)}^{n(s)})$$
(30)

ان قيمة 
$$\Psi_{2(i,j,k)}^{n(s+1)}$$
 تعوض في المعادلة (29) ويحل مع المعادلة (30) حتى تحقق المقدار التقريبي التالي :  

$$\sum (\Psi_{2(i,j,k)}^{n(s+1)} - \Psi_{2(i,j,k)}^{n(s)}) \le \mathcal{E}_{\Psi}$$
(31)

$$\Psi_{3(i,j,k)}^{n} = \frac{1}{bb_{3}} [a_{x3}(\Psi_{3(i+1,j,k)}^{n} + \Psi_{3(i-1,j,k)}^{n}) + a_{y3}(\Psi_{3(i,j+1,k)}^{n} + \Psi_{3(i,j-1,k)}^{n}) + a_{z3}(\Psi_{3(i,j,k+1)}^{n} + \Psi_{3(i,j,k-1)}^{n}) + \Omega_{3(i,j,k)}^{n(s)}]$$
(32)

$$\Psi_{3(i,j,k)}^{n(s+1)} = \Psi_{3(i,j,k)}^{n(s)} + w_{\psi}(\Psi_{3(i,j,k)}^{n} - \Psi_{3(i,j,k)}^{n(s)})$$
(33)

ان قيمة  $\Psi^{n(s+1)}_{3(i,j,k)}$  تعوض في المعادلة (34) و تحل مع المعادلة (35) حتى تحقق المقدار التقريبي التالي :

$$\sum \left( \Psi_{3(i,j,k)}^{n(s+1)} - \Psi_{3(i,j,k)}^{n(s)} \right) \le \mathcal{E}_{\Psi}$$
(36)



اما الظروف الحدية للمسالة و لزمن 0ح فانها موضحة كما موضح في الشكل (1)



I. M.Fayed	Numerical Study for A three Dimensional Laminar Natural
Y.Hameed	<b>Convection Heat Transfer From an Isothermal Heated</b>
	Horizontal and Inclined Square plate and with A circular Hole



الشكل (1) االظروف الحدية للمسالة







شكل(2) حالة تسخين الصفيحة لزوايا ميل مختلفة

#### تحديد حجم الشبكة العددية

استخدمت في الحل العددي شبكة منتظمة ( Uniform grid ) في الاتجاهات x، y و z . تم حسب النتائيج للصفيحة المربعة ذات أسطح امتداد عند الحافة لها طول مساوي نصف طول الصفيحة ، البعد باتجاه المحور x يكون 2=x و تكون الحسابات لنصف الصفيحة باتجاه المحور x يكون 2=x و تكون الحسابات لنصف الصفيحة باتجاه المحور y نظر أ لوجود التناظر فيكون البعد Y عدد النقاط العقدية باتجاه المحور y نظر أ لوجود التناظر فيكون البعد Y عدد النقاط العقدية باتجاه المحور y نظر أ لوجود التناظر فيكون البعد Y عدد النقاط العقدية باتجاه المحور y نظر أ لوجود التناظر فيكون البعد Y عدد النقاط العقدية باتجاه المحور y نظر أ لوجود التناظر فيكون البعد Y عدد النقاط العقدية باتجاه المحور y نظر أ لوجود التناظر فيكون البعد Y من دقة الحل إلا انه في الوقت نفسه يزيد من زمن الوصول إلى العقدية باتجاه أ ل تكون Y من العام العقدية باتجاه أ لوجود التناظر فيكون البعد Y ما منفي من دقة الحل إلا انه في الوقت نفسه يزيد من زمن الوصول إلى حالة العقدية العددي ). و لمعر فة حجم الشبكة المناسب تم اختبار عدد من النق اط العقدية للبعد العمودي (اتجاه k) ولتكن ( 12,31,41,41,451) مع مايني العقد (12,5,2,5,5,50) مع معودية للشبكة ولتكن ( 21,5,5,5,50) مع حالة العقدية بالعد (ي العقد (30) مساوية و تكون في البحث الحالي ( 20,5 = 2X) كما مبين في الشكل (4). تم الحفاظ على المسافة بين العقد (30 مالي الشكل (3) مع مالي ألمتوسط رقم نسلت تقل بزيادة عدد العقد و تكون حوالي (% 1,660) الحفاظ على المسافة بين العقد (1,60 مع 1,61 معودي فيكون 2=2 حيث نلاحظ من الشكل (4). تم بين العقد 14 و 15 كما في الشكل (3) اما البعد العمودي فيكون 2=2 حيث نلاحظ من الشكل (4) ان قل نسبة خطأ لمتوسط رقم نسلت تكون بين الارتفاع 2 و الارتفاع 3.5 و مقداره (% 2000) . و بذلك يكون حجم شبكة الحل العددي Y من و الى العد و تكون بين الارتفاع العددي ألموسط رقم نسلت تكون بين الارتفاع 2 و الارتفاع 3.5 و مقداره (Y 1,2000) . و بذلك يكون حجم شبكة الحل العددي Y من والي (Y 1,2000) . تو مندي تكون بين الارتفاع 2 و الارتفاع 3.5 و مقداره (Y 1,2000) . و بذلك يكون حجم شبكة الحل العددي Y من و مدد النقاط العقدية الملورة الحدان و عدد النقاط العقدية المعدي بشغيل البرنامي الارم من الشكل (ك) ان الم مندي و 2 لاحل ما العددي بتشغيل البرامم الم





 $\bigcirc$ 



# الصفيحة المربعة

الشكل (5) ببين حالة الاستقرار لخطوط ثبوت درجة الحرارة اللابعدية لرقم كراشوف 10<sup>3</sup> و النمط المهيمن لانتقال الحرارة يتمثل بالتوصيل (1977)R.F.Boehm & D.Kamyab (2007)، و يلاحظ انحراف الخطوط قليلاً عن المركز نحو الحافة العليا للصفيحة المائلة . و بزيادة رقم كراشوف يظهر تأثير الحمل واضحاً و تتكون الريشة (Plume) (حدوث الانفصال الحراري) حيث ترتفع جزيئات المائع الساخنة الأقل الكثافة لتحل محلها جزيئات المائع الباردة الأكثر الكثافة و القادمة من منطقة الاستطالة لرقم كراشوف 10<sup>4</sup> . و نظراً لهبوط الجزيئات المرتفعة يحدث ضغط على خطوط ثبوت درجة الحرارة اللابعدية في منطقة الاستطالة لرقم كراشوف 10<sup>4</sup> . و نظراً لهبوط الجزيئات المرتفعة يحدث ضغط على خطوط ثبوت درجة الحرارة اللابعدية في منطقة تكون الريشة ليحدث تخصر فيها و هذا واضح لرقم كراشوف 5x10<sup>4</sup> ، حيث جزيئات المائع عند المركز تمتلك أعلى درجة حرارة على السطح فتكون كثافتها اقل من الجزيئات المجاورة فترتفع بسرعة اكبر محدثة تخلخل في الضغط عند المركز فتندفع الجزيئات المجاورة لتحل محلها بحركة أفقية فيزداد بذلك سمك الطبقة المتاخمة الحرارية بزيادة رقم كراشوف للصغيرة لتحل محدثة محمد منافع المائع عند المركز تمتلك أعلى درجة حرارة على السطح فتكون بحركة أفقية فيزداد بذلك سمك الطبقة المتاخمة الحرارية بزيادة رقم كراشوف للصفيحة الحرارة اللابعدية ألم عن المركز

إن تأثير زاوية إمالة الصفيحة واضح على خطوط ثبوت درجة الحرارة اللابعدية في حالة الاستقرار لرقمي كراشوف 10<sup>4</sup> و 5x10<sup>4</sup> حيث يحدث الانفصال الحراري فوق الحافة العليا للصفيحة المائلة و تنضغط الخطوط لتقترب من سطح الصفيحة المائلة بزيادة زاوية الميل و تنضغط اكثر بزيادة رقم كراشوف ، سمك الطبقة المتاخمة الحرارية يقل بزيادة رقم كراشوف للصفيحة المائلة. تكون خطوط ثبوت درجة الحرارة اللابعدية فوق الصفيحة الأفقية وجهها المسخن إلى الأسفل اقل ارتفاعاً من تلك فوق الصفيحة الأفقية وجهها المسخن إلى الأعلى لان حركة الجزيئات الساخنة القليلة الكثافة تكون قريبة إلى سطح الصفيحة المائلة. فلا يحدث الانفصال الحراري انظر الشكل (5) .

حالة استقرار خطوط ثبوت دالة الدوامية  $\Omega_1 \, o_2 \, \Omega_2$  لرقم كراشوف  $10^3$  مبينة في الشكل (6) و نلاحظ انتشار خطوط دالة الدوامية بالتناظر فوق الصفيحة المائلة وجهها المسخن إلى حالة الدوامية بالتناظر فوق الصفيحة الأفقية في المستويين X-Z و Y-Z و V-Z وكن في حالة الصفيحة المائلة وجهها المسخن إلى الأعلى فان قيم دالة الدوامية الدوامية مع المستويين Z-X و Y-Z و V-Z و كان في حالة الصفيحة المائلة وجهها المسخن إلى الأعلى فان قيم دالة الدوامية المائلة وجهها المستويين X-Z و Y-Z وكن في حالة الصفيحة المائلة وجهها المسخن إلى الأعلى فان قيم دالة الدوامية الدوامية المستوي Y-Z تقل حيث تختفي الدوامة السالبة بالتدريج لتحل محلها الدوامة الموجبة مع وصول زاوية الميل 900 لان جزيئات المائلة والمائلة وجهها المستوي X-Z تقل حيث تختفي الدوامة السالبة بالتدريج لتحل محلها الدوامة الموجبة مع وصول زاوية الميل 900 لان جزيئات المائع الساخنة القليلة الكثافة ترتفع من فوق حافة الصفيحة ليحدث تخلخل في الضغط فتدخل جزيئات المائع الساخنة القالية الكثافة ترتفع من فوق حافة الصفيحة ليحدث تخلف في المعنع والمنع وحمول في المائع المائع المائع المائي وسط المائع المائي المائي وي X-Z و كن في حافق المائية المائية المنتوي X-Y و حدث تختفي الدوامة المائية المائية المائية المائية الكثافة ترتفع من فوق حافة الصفيحة ليحدث تخلخل في الصغط فتدخل جنوية المائع الساخية القالية الكثافة ترتفع من فوق حافة الصفيحة ليحدث تخلخل في المعنو و X-Z و فان صفة الانتشار هي الغالبة على دالة الدوامية .

و يلاحظ زيادة في شدة الدوامية و أيضاً زيادة في ارتفاعها بسبب زيادة سرعة المائع الساخن (زيادة قوة الطفو) و يزداد ارتفاع الدوامات عند زيادة رقم كراشوف 5x10<sup>4</sup> مع ظهور دوامات متعددة في الطبقات العليا البعيدة عن سطح الصفيحة الأفقية وجهها المسخن إلى الأعلى و اندفاع خطوط ثبوت دالة الدوامية باتجاه المائع الساخن لحالة الصفيحة المائلة و زيادة في شدتها بسبب زيادة سرعة المائع .

#### الصفيحة المثقبة

الشكل (8) يبين حالة استقرار درجات الحرارة اللابعدية و خطوط دالة نقل الدوامية و متجه الجهد الكامن، نلاحظ زيادة في انحدار درجات الحرارة اللابعدية على السطح المسخن و يظهر ارتفاع للريشة فوق منتصف الصفيحة المثقبة الأفقية المسخنة إلى

I. M.Fayed	Numerical Study for A three Dimensional Laminar Natural
Y.Hameed	<b>Convection Heat Transfer From an Isothermal Heated</b>
	Horizontal and Inclined Square plate and with A circular Hole

## رقم نسلت الموضعى

الشكل (9) يوضح تغير رقم نسلت الموضعي بزيادة زاوية الميل و زيادة رقم كراشوف عند خط التناظر، و نلاحظ ان رقم نسلت الموضعي يكون اكبر ما يمكن عند حافتي الصفيحة الأفقية حيث الانحدار الكبير في درجة الحرارة (سمك الطبقة المتاخمة قليل) و عند الاقتراب من المركز نجد توزيع درجة الحرارة اللابعدية يتغير نتيجة للانفصال الحراري الذي يحدث بالقرب من المركز مما يؤدي إلى انحدار قليل في درجة الحرارة اللابعدية عند سطح الصفيحة الأفقية و المسبب في انحدار معامل انتقال الحرارة الموضعي و الصفيحة المثقبة نلاحظ ارتفاع قيمة رقم نسلت الموضعي بزيادة نسبة التنقيب. إن قيمة نسلت الموضعي عند الحافات الداخلية للصفيحة الأفقية المسخنة إلى الأعلى تكون اقل من الحافات الخارجية بسبب جريان الطبقة المتاخمة الموضعي و الذي ينتج عنه انحدار كبير في درجة الحرارة و يزداد الفرق بينهما بزيادة نسبة التنقيب. إن قيمة نسلت الموضعي عند الحافات الداخلية الصفيحة الأفقية المسخنة إلى الأعلى تكون اقل من الحافات الخارجية بسبب جريان الطبقة المتاخمة الحرارية عند الحافات الداخلية الصفيحة ينتج عنه انحدار كبير في درجة الحرارة و يزداد الفرق بينهما بزيادة رقم كراشوف عند مقارنية عند الحافات الدارجية و المربعة المثقبة و الصفيحة المربعة نجد إنها أعلى للصفيحة المقبة و ترتفع بزيادة نسبة التنقيب. إن قيمة نسلت الموضعي عند الحافات الداخلية الصفيحة من الموضعي عند الحرارة و يزداد الفرق بينهما بزيادة رقم كراشوف عند مقارنية قيم رقم نسلت الموضعي للصفيحة المربعة المثقبة و الصفيحة المربعة نجد إنها أعلى للصفيحة المثقبة و ترتفع بزيادة نسبة التنقيب و نلاحظ أيضاً ان الصفيحة المربعة المربعة في رقم نسلت الموضعي الصفيحة المربعة المربعة نجد إنها أعلى للصفيحة المثقبة و ترتفع بزيادة نسبة التنقيب و نلاحظ أيضاً ان الصفيحة تملك أعلى قيم لرقم نسلت المربعة نجد إنها أعلى للصفيحة المثقبة و ترتفع بزيادة نسبة التنقيب و نارحظ أي الموضعي ال

يمكن كتابة معادلة رقم نسلت الموضعي بالقيم اللابعدية :

$$Nu_{H} = -\frac{\partial \Theta}{\partial Z}\Big|_{z=0}$$
(37)

و تحل المعادلة (37) بطريقة الفروقات المحددة الأمامية لأربع نقاط :

$$Nu_{H} = \frac{1}{(6\Delta Z)} (11\Theta_{(i,j,1)} - 18\Theta_{(i,j,2)} + 9\Theta_{(i,j,3)} - 2\Theta_{(i,j,4)})$$
(38)

## العلاقة الرياضية بين متوسط رقم نسلت و رقم رالي

نحصل على متوسط رقم نسلت للصفيحة المربعة من تكامل معادلة رقم نسلت الموضعي كما يلي :

$$(39)\overline{Nu}_{H} = \frac{1}{A} \int_{A} Nu_{H} dA = \frac{1}{\left(1 - \frac{\pi}{4} r^{2}\right)} \int_{0}^{H} \int_{0}^{H} \frac{\partial \Theta}{\partial Z} dX dY$$

ان التكامل أعلاه يمكن ان يُنفّذ باستخدام التكامل العددي بالقاعدة الرباعية (trapezoidal rule) كما في المصدر (Gerald) 1970 .

يمكن تمثيل متوسط رقم نسلت مع رقم رالي للصفيحة المربعة و الصفيحة المثقبة لمختلف زوايا الميلان بالمعادلة التالية :  $\overline{Nu}_{H} = c_{1}Ra^{b}$  هو أس رقم رالي و قيمته 2.0 ، و قيمة الثابت c اي مينية في الجدول (1) و نلاحظ ان أعلى قيمة للثابت c يكون عند الوضع العمودي و تقل وصلا إلى الوضع الأفقي. و تم التابت c مينية في الجدول (1) و نلاحظ ان أعلى قيمة للثابت c يكون عند الوضع العمودي و تقل وصلا إلى الوضع الأفقي. و تم التابت c مينية في الجدول (1) و نلاحظ ان أعلى قيمة للثابت c يكون عند الوضع العمودي و تقل وصلا إلى الوضع الأفقي. و تم التابت c مينية في الجدول (1) و نلاحظ ان أعلى قيمة للثابت c يكون عند الوضع العمودي و تقل وصلا إلى الوضع الأفقي. و تم التابت c مينينة و يا الصفيحة المائلة في حالتي التسخين إلى الأعلى و إلى الأسفل و حسب المعادلة التالية : الأعلى و إلى الأسفل و حسب المعادلة التالية :  $\overline{Nu}_{H} = c_{2}(Ra\sin\Phi)^{b}$  ان الثابت c في علاقات الصفيحة المائلة في حالتي التسخين إلى أعلى و إلى ما أسفل و حسب المعادلة التالية : م را على من الصفيحة المربعة و يزداد بزيادة نسبة التثقيب . قيم الثابت c عمينة في الشكل (10) .و تم ايجاد علاقة متوسط رقم نسلت مع را م منابت c م را ي المعلى و إلى الأسفل و حسب المعادلة التالية : م را ي للصفيحة المربعة و يزداد بزيادة نسبة التثقيب . قيم الثابت c عمينة في الشكل (10) .و تم ايجاد علاقة متوسط رقم نسلت مع رقم را لي الصفيحة المربعة و الم المعادية التثقيب . م را ي للصفيحة المربعة و للصفيحة المثقبة في حالتي التسخين إلى الأعلى و إلى الأسفل لزوايا الميل المختلفة بتاثير نسبة التثقيب . م روم را لي للصفيحة المربعة و للصفيحة المثقبة في حالتي التسخين إلى الأعلى و إلى الأسفل لزوايا الميل المختلفة بتاثير نسبة التثقيب . م روم را لي للصفيحة المربعة المرابعة في حالتي التسخين إلى الأعلى و إلى الأسفل الوابي الميل المنوب المني . م روم را ي للصفيحة المربعة الم الاعلى :  $Nu_{H} = (c_{2} + c_{3} r)(Ra \sin \Phi)^{0.2}$ 

للصفيحة المربعة ذات الثقب الدائري 0.8	للصفيحة المربعة ذات الثقب الدائري 0.6	للصفيحة المربعة	زاوية الميل
1.230	1.012	0.784	0°
1.369	1.117	0.837	30°
1.498	1.231	0.924	60°
1.553	1.277	0.962	90°
1.521	1.246	0.935	120°
1.429	1.158	0.856	150°
1.361	1.085	0.780	180°

## $c_1$ جدول (1) يبين قيم الثابت

## تأثير نسبة التثقيب (r) على متوسط رقم نسلت

الشكل (11) يوضح تغير متوسط رقم نسلت مع نسبة التثقيب ولحالات الميل المختلفة لرقمي كر اشوف <sup>1</sup>04 و 5x10<sup>4</sup> ، نلاحظ في الأشكال زيادة قيمة متوسط رقم نسلت بزيادة نسبة التثقيب وذلك لان بوجود الثقب يتم التخلص من منطقة الانفصال الحراري التي تتكون عند مركز الصفيحة المربعة و يتم الاقتراب إلى جريان الطبقة المتاخمة عند حافات الصفيحة التي تؤدي إلى زيادة متوسط رقم نسلت . و بزيادة زاوية الميلان للصفيحة المربعة و يقم الاقتراب إلى جريان الطبقة المتاخمة عند حافات الصفيحة التي تؤدي إلى زيادة متوسط رقم أعظم قيمة له عند الوضع العيلان للصفيحة المربعة و المثقبة تزداد قيمة متوسط رقم نسلت في حالة التسخين إلى الأعلى و يصل إلى أعظم قيمة له عند الوضع العمودي و يقل متوسط رقم نسلت بزيادة زاوية الميلان في حالة التسخين إلى الأعلى و يصل إلى رقم نسلت تكون أعلى للصفيحة المائلة المثقبة في حالة التسخين إلى الأسفل لكون منطقة الانفصال صغيرة عنه الزاوية رقم نسلت 1000 أعلى الصفيحة المائلة المثقبة في حالة التسخين إلى الأسفل الميلان في حالة التسخين إلى الأعلى و رقم نسلت تكون أعلى للصفيحة المائلة المثقبة في حالة التسخين إلى الأسفل . سلت من الموسط رقم راحم قيمة الزاوية الميلان في حالة التسخين إلى الأعلى و رقم نسلت تكون أعلى للصفيحة المائلة المثقبة في حالة التسخين إلى الأسفل لكون منطقة الانفصال صغيرة جداً وتختفي عند القام .

# تأثير نسبة التثقيب (r) على معدل انتقال الحرارة اللابعدية الكلى

الشكل (12) يبين معدل انتقال الحرارة اللابعدية الكلي لرقمي كراشوف<sup>4</sup>00 و 5x10<sup>4</sup> مع نسبة التثقيب ، يلاحظ إن أقصى كمية حرارة منتقلة تكون عند نسبة التثقيب 6.6 r=0. لزوايا الميل المختلفة و تقل عند نسبة التثقيب 0.8 بالرغم من الزيادة في متوسط رقم نسلت و ذلك بسبب النقصان في مساحة الصفيحة و ان هناك تساو لكمية الحرارة المنتقلة عند زاويتي الميل 300 و 1800 لنسبة التثقيب 0.6 . بزيادة رقم كراشوف يزداد تأثير الانفصال الحراري حيث يلاحظ تأثير زيادة رقم كراشوف 5x10 مع نسبة الترامي من الزيادة في متوسط المنتقلة من الصفيحة المربعة اذ تقل بزيادة نشير الانفصال الحراري حيث يلاحظ تأثير زيادة رقم كراشوف 5x10 على كمية الحرارة المنتقلة من الصفيحة المربعة اذ تقل بزيادة نسبة التثقيب بخلاف الزاوية 180<sup>0</sup> حيث تكون أقصى كمية حرارة منتقلة عند نورة منتقلة عند نسبة التثقيب r=0.6 . و 180<sup>00</sup>

#### مقارنة نتائج البحث الحالى مع نتائج بحوث سابقة

شكل (13) يبين مقارنة متوسط رقم نسلت للبحث الحالي مع الدراسة العددية و العملية لكل من -R.J.Goldstein & Kei و العملية لكل من -Rafah Aziz , 2002 و الدراسة العملية للباحثة 2002 Rafah Aziz , 2003 للصفيحة الأفقية وجهها المسخن إلى الأعلى حيث يلاحظ ارتفاع قيم متوسط رقم نسلت للبحث الحالي عن الباحثان Rafah Aziz , 2003 بلافقية وجهها المسخن إلى الأعلى حيث يلاحظ للنتائج العملية و بنسبة لا تتجاوز 20% للنتائج العددية و يعود ذلك لدراسة الباحثان 20% مع الداراسة العملية المسخن مربعة بدون أسطح امتداد . والشكل (14) يبين مقارنة متوسط رقم نسلت للبحث الحالي لصفيحة مربعة وجهها المسخن إلى الأسفل مع الباحثان 33% من 20% النتائج العددية و يعود ذلك لدراسة الباحثان عملية انتقال الحرارة بالكتلة باستخدام صفيحة

الشكل (15) يبين مقارنة متوسط رقم نسلت للصفيحة المربعة الأفقية المثقبة بنسبة تثقيب 0.6 r=0.4 مع الدراسة العددية للباحث Ayad K.Hassan, 2003 و الباحث Ahmad W.Mustafa, 2001 لحلقة أفقية وجهها المسخن إلى الأعلى. قورن البحث الحالي مع الدراسة العددية لحلقة مائلة للباحث Ayad K.Hassan , 2003 لحالة التسخين إلى الأعلى (كما مبين في الشكل (16)) وجد ان الفارق بين النتائج لم يتجاوز 11%.

#### الاستنتاجات

من النتائج العددية التي تم الحصول عليها من الحل العددي لكل من الصفيحة المربعة و الصفيحة ذات الثقب الدائري تم التوصل إلى الاستنتاجات التالية :

- أ. قيم متوسط رقم نسلت للصفيحة المثقبة أعلى من القيم في حالة الصفيحة المربعة وتزداد بزيادة نسبة التثقيب.
- اكبر قيمة لرقم نسلت الموضعي تكون عند الحافة السفلي للصفيحة المربعة المائلة بزاوية 60<sup>0</sup> و 90<sup>0</sup>.
- 3. تزداد قيم متوسط رقم نسلت بزيادة زاوية ميل الصفيحة المربعة وجهها المسخن إلى الأعلى لتصل إلى أقصى قيمة لها عند الوضع العمودي وبعدها تقل بزيادة ميلان الصفيحة .

#### Numerical Study for A three Dimensional Laminar Natural Convection Heat Transfer From an Isothermal Heated Horizontal and Inclined Square plate and with A circular Hole

- 4. أقصى قيمة لمعدل انتقال الحرارة الكلي يكون للصفيحة المثقبة بنسبة تثقيب 0.6 لرقم كراشوف 10<sup>4</sup> ولزوايا ميل مختلفة و بزيادة رقم كراشوف إلى 5x10<sup>4</sup> يقل معدل انتقال الحرارة ما عدا الصفيحة المربعة الأفقية وجهها المسخن إلى الأسفل حيث يكون أقصى قيمة عند نسبة تثقيب 0.6.
- يتساوى معدل انتقال الحرارة الكلي من الصفيحة المائلة عند الزاويتين 30° و180° المثقبة بنسبة تثقيب 0.6 لرقم
   كراشوف 10<sup>4</sup>
  - توافق جيد بين النتائج العددية للبحث الحالى مع البحوث السابقة.



# Volume 13 June 2007



شكل (5) حالة الاستقرار لخطوط ثبوت درجة الحرارة اللابعدية لرقم كراشوف 10<sup>3</sup> ، 10<sup>4</sup>و 5x10<sup>4</sup>



#### Numerical Study for A three Dimensional Laminar Natural Convection Heat Transfer From an Isothermal Heated Horizontal and Inclined Square plate and with A circular Hole



I. M.Fayed Y.Hameed



I. M.Fayed	Numerical Study for A three Dimensional Laminar Natural
Y.Hameed	<b>Convection Heat Transfer From an Isothermal Heated</b>
	Harizantel and Inclined Severe plate and with A givenlar Hole

كل (9) رقم نسلت الموضعي للصفيحة المربعة و الصفيحة ذات الثقب الدائري بنسبتي تثقيب 0.6 و 0.8 لرقم كر اشوف 10<sup>4</sup> و 5x10<sup>4</sup>



شكل (10) علاقة متوسط رقم نسلت مع Ra sin Φ للصفيحة المربعة و لصفيحة ذات الثقب الدائري المسخنة : -a- إلى الأعلى -b- إلى الأسفل



r r شكل (12) تأثير نسبة التثقيب r على كمية الحرارة المنتقلة لرقم كر اشوف $10^4$  و  $5x10^4$ 



Rafah Aziz [20] Exp. ه Goldstein et al. [14] Exp. – Goldstein et al. [14] Num. Present study [7]  $\Phi=0^{\circ}$ [5]  $\overline{\mathrm{Nu}}_{\mathrm{H}} = 0.73 \operatorname{Ra}^{0.21}$ [5] 10  $\overline{\mathrm{Nu}}_{\mathrm{H}} = 0.784 \mathrm{Ra}$ Nu Nu<sub>L</sub>=0.766 Ra  $\overline{Nu}_{L} = 0.609 \text{ Ra}^{0.203}$ 1e<sup>4</sup> Ra <del>۲۰۰۰۰۰۱</del> 1e<sup>7</sup> † 10 1e<sup>3</sup> 1e<sup>6</sup> 1e5 100

شكل (14) مقارنة متوسط رقم نسلت للبحث الحالي مع در اسة عملية و عددية سابقة لصفيحة مربعة لحالة التسخين إلى الأسفل

شكل (13) مقارنة متوسط رقم نسلت للبحث الحالي مع دراسة عملية و عددية سابقة لصفيحة مربعة لحالة التسخين الى الاعلى







## المصادر

- Ahmad W.Mustafa, 2001, "Numerical and Experimental Study of Natural Convection Heat Transfer from Isothermal Horizontal Disks and Rings". M. Sc. Thesis Univ. Technology.
- Ayad K.Hassan, 2003,"Prediction of Three Dimensional Natural Convection from Heated Disks and Rings at Constant Temperature ". J. Eng. & Technology. Vol. 22, No.5, PP. 229-248.
- C.F.Gerald 1970. "Applied Numerical Analysis" Addison-Wesley Publishing Company.
- Chuen-Yen Chow, Jone Wilely & Sons, 1979,"An Introduction to Computational Fluid Mechanics."
- F.Geoola&A.R.H.Cornish.1982"Numerical Simulation of Free Connective Heat Transfer From a Sphere" Int. J.Heat&Mass Transfer. Vol. 25, No. 11, PP. 1677-1687.
- Francis J.Suriano & Kwang-Tzu Yang ,1968 ,"Laminar Free Convection About Vertical And Horizontal Plates At Small And Moderate Grashof Numbers". Int. J.Heat & Mass Transfer.Vol. 11, PP.473-490.
- 7. K. Aziz & J.D.Hallums, 1967, "Numerical Solution of The Three-Dimensional Equations of Motion for Laminar Natural Convection ". The physics of fluids .Vol. 10, No. 2, PP.314-325.
- 8. K.E.Torrance ,1985,"Numerical Method In Heat Transfer". Handbook of Heat Transfer Fundamentals, McGraw-Hill, 2nd Edition.
- Luciano Pera & Benjamin Gebhart , 1973,"Natural Convection Boundary Layer Flow Over Horizontal And Slightly Inclined Surfaces".Int.J.Heat & Mass Transfer. Vol. 16, PP. 1131-1145.
- L.R.Cairnie & A.J.Harrison,1982,"Natural Convection Adjacent To a Vertical Isothermal Hot Plate with a High Surface-To-Ambient Temperature Difference ".Int. J.Heat & Mass Transfer. Vol. 25, No. 7, PP. 925-934.

- R.F.Boehm&D.Kamyab. May,1977,"Established Stripwise Laminar Natural Convection on Horizontal Surfaces". Transactions of the Asme. Vol. 99, PP. 294-299.
- R.J.Goldstein & Kei-Shun Lau,1983,"Laminar Natural Convection From A Horizontal Plate And The Influence of Plate-Edge Extensions ". J.Fluid Mech. Vol.129, PP.55-75.
- Rafah Aziz, 2002,"Instructional System To Study Free Convection Heat Transfer from Isothermal Horizontal Square Flat Surfaces ".M. Sc. Thesis Univ. Technology.

# قائمة الرموز

وحداته	تعريفه	الرمز	وحداته	تعريفه	الرمز
	حدود لابعدية للصفيحة على المحور X	<i>x</i> <sub>1</sub> , <i>x</i> <sub>2</sub>		ثوابت في علاقة متوسط رقم نسلت مع رقم رالي	c <sub>1</sub> ,c <sub>2</sub> ,c 3
	حدود لابعدية للصفيحة على المحور y	$y_1, y_2$	m/s <sup>2</sup>	التعجيل الارضي	g
	المسافة اللابعدية بين نقطتين في الشبكة باتجاه X	ΔΧ	m	طول الصفيحة	Н
	المسافة اللابعدية بين نقطتين في الشبكة باتجاه y	ΔΥ	W/m <sup>2</sup> .ºC	معامل انتقال الحرارة الموضعي	h
	المسافة اللابعدية بين نقطتين في الشبكة باتجاهZ	ΔZ	W/m <sup>2</sup> .ºC	متوسط معامل انتقال الحرارة	$\overline{h}$
m <sup>2</sup> /s	الانتشارية الحرارية	α		عدد نقاط الشبكة باتحاه X,Y,Z	n,m,l
1/K	معامل التمدد الحجمي	β	N/m <sup>2</sup>	الضغط الديناميكي	Р
degree	زاوية ميلان الصفيحة عن المستوى الافقي	Φ	N/m <sup>2</sup>	الضغط الموضعي	$P_L$
degree	زاوية ميلان الصفيحة عن المستوى العمودي	Ø		الضغط اللا بعدي	Р
m <sup>2</sup> /s	اللزوجة الكينماتية	υ		الحرارة المنتقلة بالحمل اللابعدية	Q
kg/m <sup>3</sup>	كثافة المائع	ρ		نسبة التثقيب( نسبة قطر الثقب إلى طول ضلع الصفيحة r=a/H )	r
	الزمن اللابعدي	au	°C	درجة الحرارة	Т
	الخطوة الزمنية اللابعدية	$\Delta  au$	°C	درجة حرارة الهواء المحيط	$T_{\infty}$
	متجه الجهد الكامن اللابعدي	Ψ	°C	درجة حرارة السطح المسخن	$T_{W}$
	الدوامية اللابعدية	Ω	S	الزمن	t
	متجه الدوامية	$ec \Omega$		السرعة اللابعدية باتجاه X,Y,Z	U,V, W
	درجة الحرارة اللابعدية	Θ	m/s	السرعة باتحاه X,Y,Z	u,v,w
$1/s^2$	دالة الانتشار	$\phi$		الاحداثيات اللابعدية	X,Y,Z
kg/m.s	اللزوجة المطلقة	$\mu$	m	الاحداثيات المتعامدة	x,y,z

الرموز العليا		استقلى	رموزا
المتوسط		القيمة المتوسطة	av
القيمة الوسطية المستخدمة في طريقة ADI	*,**	القيمة الموضعية	Loc
الخطوة الزمنية (n)th	n	يستند على الطول المميز	L
الخطوة الزمنية (n+1)th	n+1	يستند على طول الصفيحة المربعة	Н
التکرار (s)th)	s	يستند على القطر الخارجي للصفيحة الدائرية	Do
النكرار (s+1)th	s+1	المحيط	8
		السطح	w
		المركبة باتحاه المحور X	1
		المركبة باتحاه المحور y	2
		المركبة باتحاه المحور Z	3
		نقاط الشبكة باتحاه (x,y,z)	(i,j,k)