اثرات مقادیر اصلی تانسور نفوذپذیری بر انتقال گرما و جرم در یک مادهی متخلخل غیر ایزوتروپیک

دانشیار، دانشگاه شاهرود، دانشکده مهندسی مکانیک استادیار، دانشگاه شاهرود، دانشکده مهندسی مکانیک دانشجوی کارشناسی ارشد، دانشگاه شاهرود، دانشکده مهندسی مکانیک

محمدمحسن شاهمردان محسن نظری^{*} روزبه دشتستانی

چکیدہ

در مطالعه حاضر، انتقال گرمای جابجایی آزاد در یک محیط متخلخل غیرایزوتروپ دو بعدی به صورت عددی و با روش اختلاف محدود بررسی شده است. جابجایی طبیعی با ترکیب گرما و انتقال جرم در یک حفره متخلخل غیر ایزوتروپ به وسیله مدل دارسی مورد بررسی قرار می گیرد. فرض بر آن است که محیط متخلخل به صورت گرمایی و هم به صورت هیدرودینامیکی غیر ایزوتروپ می باشد. جهتهای اصلی تانسور نفوذ پذیری با بردار گرانش زاویه (θ) میسازند، در حالی که برای تانسورهای دمایی و جرم این جهات با محورهای افقی و عمودی مختصات، منطبق میباشد. نمودارهای تابع جریان، خطوط هم دما و غلظت ثابت به ازای پارامتر θ برای سه مقدار ۵۰ ۵۴ و ۹۰ مورد بررسی قرار گرفته و اثرات پارامتر نفوذ پذیری بی بعد نیز به ازای مقادیر ۲٫۰ ۱ و ۱۰ مورد ملاحظه قرار می گیرد. همچنین مقدار عدد نوسلت متوسط روی دیوارهی محفظه محاسبه می شود. در این پژوهش، معادلات حکم برای جریان تراکمناپذیر با استفاده از روش اختلاف محدود گسسته سازی و حل شدهاند.

واژههای کلیدی: انتقال گرما جابجایی آزاد، محیط متخلخل غیر ایزوتروپیک، جهات اصلی تانسور نفوذپذیری، تابع جریان

The Effects of Principle Axis of Permeability Tensor on Heat and Mass Transfer in Anisotropic Porous Medium

M. M. ShahmardanAssociate Professor, University of Shahrood, Faculty of Mechanical EngineerinM. NazariAssistant Professor, University of Shahrood, Faculty of Mechanical EngineerinR. DashtestaniM.Sc. Student, University of Shahrood, Faculty of Mechanical Engineerin

Abstract

Free convection heat and mass transfer in a 2D porous cavity are studied by finite difference method. Natural convection is investigated by both heat and mass transfer inside the anisotropic porous cavity using the Darcy law. The flow is considered to be two-dimensional, Newtonian and unsteady. The porous medium is assumed anisotropic both hydrodynamically and thermally. The effects of principle axis of the permeability tensor, i.e. θ , on heat and mass transfer are studied. Moreover, different permeability values, i.e. 0.1, 1 and 10, are considered in the simulation. Streamlines, isotherms and the averaged Nusselt number are also reported. The governing equations are solved based on the finite difference discretization.

Keywords: Natural Convection Heat Transfer, Anisotropic porous media, Principle axis of permeability tensor, Stream function

۱–مقدمه

اثرات

مقادیر اصلی تانسور نفوذپذیری بر انتقال گرما.

مادهی متخلخل، محیط غیر همگنی است که بین ذرات تشکیل دهندهی آن فضای خالی وجود دارد. در صورت وجود سيال بين ذرات جامد، محيط را اصطلاحاً محيط متخلخل اشباع می نامند. بیشتر مطالعات انجام شده در زمینهی محیطهای متخلخل در تحقيقات اخير كاويانى [1]، وفايى [7]، نيلد و بيژن [7] بیان شده است. بیتاس وپاپ [۴] شرط عدم تعادل گرمایی را برای انتقال گرمایی جابجایی آزاد در یک محفظه مربعی با استفاده از روش حجم محدود ٔ مدل سازی کردند. مؤلفین در این بررسی فرض کردند که محیط متخلخل از قانون دارسی پیروی کرده و بین فازهای جامد و سیال تعادل برقرار نمی باشد. بیتاس[۵] یک سال بعد، انتقال گرمایی جابجایی آزاد در حالت پایا را با فرض عدم تعادل گرمایی در یک محفظه متخلخل مربعی با در نظر گرفتن گرمایی تولیدی در فاز جامد بررسی کرد. در این بررسی، معادلات ناویر استوکس به همراه عبارتهای دارسی-فورچهمیر- بریکمن^۲ در نظر گرفته شده و با روش حجم محدود، به حل معادلات پرداخته شده است. او در این پژوهش به این نتیجه رسید که با افزایش ضریب انتقال گرمای جابجایی محلی بین فازهای سیال وجامد، این دو فاز به حالت تعادل گرمایی میرسند. ساتیامورتی و همکارانش[۶] جابجایی آزاد در محفظه پر شده با محیط متخلخل را که دمای دیوارههای آن به صورت خطی تغییر می کنند بررسی کردند. مدل آنها از معادلهی دارسی – فورچهمیر پیروی کرده که با روش المان محدود^۳ تحلیل شدهاند. آنها اثر شرایط مرزییهایی را بر انتقال گرما و جریان سیال، برای عدد رایلی و دارسی های مختلف بررسی کردند، و دریافتند که با افزایش عدد رایلی انتقال گرمای همرفت آزاد افزایش یافته و انتقال گرمای رسانشی کمتر می شود. ورال و همکاران[۷] به مطالعه جابجایی آزاد در یک محفظهی نیمه متخلخل که پروفیل دمای دیوارهی پایینی آن به صورت سینوسی تغییر می کرد، پرداختند. قانون دارسی حاکم بر محیط متخلخل بوده و فاز سیال و جامد در تعادل گرمایی هستند. آنها با روش اختلاف محدود به بررسی اثر پروفیل سینوسی بر انتقال گرما و جریان سیال پرداختند. کریشنا وباساک [۸] انتقال گرمای همرفت طبیعی در یک محفظهی مربعی دو بعدی متخلخل را که هم به صورت هیدرودینامیکی و هم به صورت دمایی غیر ایزوتروپ بود با حضور منبع گرمایی بوسیلهی مدل دارسی بررسی نمودند. دیواره های بالایی و پایینی حفره عایق و دیوارههای عمودی در دمای ثابت بوده است. در این بررسی مشاهده شد که ویژگیهای غیر ایزوتروپی تأثیر بسزایی بر روی رفتار جریان و انتقال گرما دارند. همچنین محل بیشینه دما با

تغییر کمیتهای مسئله جابجا می شود.گوبین وهمکاران[۹] در یک محفظهی دو لایه ای سیال- محیط متخلخل که دیوارههای افقی آن عایق و دیوارههای عمودی آن در دمای ثابت و مختلف قرار دارد، به بررسی جابجایی آزاد پرداختند. آنها در این مقاله اثر ضخامت لایه متخلخل و نفوذ پذیری را بر ساختار جریان، انتقال گرما و انتقال جرم نشان دادند. نتایج بدست آمده توسط آنها با نتایج حاصل از حل تحلیلی در حالت ساده مورد تأیید قرار گرفته است. بیتاس و همکارانش[۱۰] موفق شدند جابجایی آزاد در محفظهی متخلخل را به صورت عددی مورد مطالعه قرار دهند. محفظه مورد بررسی شامل دو دیوارهی افقی با ضخامت محدود بوده و دیوارههای عمودی آن در دمای یکنواخت ولی متفاوت قرار دارند. در این مقاله تمرکز بر روی نقش ضریب رسانای گرمایی دیوارههای افقی بر روی انتقال گرما و جریان سیال بود. نتايج بدست آمده توسط بيتاس نشان مي دهد كه با افزايش ضریب رسانای گرمایی، دمای سطح مشترک سیال و دیواره افقی كاهش مى يابد. لياقت وبيتاس [11] با روش حجم محدود، انتقال گرما جابجایی آزاد در یک محفظهی با تولید گرما را بررسی کردند. این محفظه از اطراف توسط دیوارههای با ضخامت محدود اشغال شدهاند و همه دیوارههای بیرونی در دمای یکنواخت قرار دارند. نتایج بدست امده توسط آنها با نتایج حاصل از پژوهشگران دیگر هم خوانی خوبی داشتند. در این مقاله، انتقال گرمای جابجائی آزاد در یک ماده متخلخل غیرایزوتروپ بررسی می شود. ضمنا، اثرات تانسور نفوذپذیری و جهات اصلی آن بر انتقال گرما، در اعداد رایلی مختلف مطالعه و مورد بحث قرار خواهد گرفت. استفاده از مواد متخلخل با نسبتهای نفوذپذیری مختلف (در جهات مختلف) می تواند منجر به بهینه سازی انتقال گرما شود. مساله مورد بحث هم از نظر هیدرودینامیکی و هم از لحاظ گرمایی غیر ایزوتروپ است.

۲- معادلات حاکم

هندسه و شرایط مرزی معادله مورد مطالعه در شکل ۱ نمایش داده شده است:



شکل۱- محفظهی دو بعدی متخلخل

¹ Finite Volume

² Darcy-Darcy-Brinkman

³ Finite Element

$$\begin{aligned} x &= \frac{x'}{L}, \ x = \frac{y'}{L} \\ v &= \frac{Lv'}{D'_{y}}, \ u = \frac{Lu'}{D'_{y}}, \\ C &= \frac{C' - C'_{0}}{C'_{H} - C'_{C}}, \ T = \frac{T' - T'_{0}}{T'_{H} - T'_{C}}, \end{aligned} \tag{(F)} \\ P &= \frac{K'_{y}P'}{\mu D'_{y}}, \ t = \frac{D'_{y}t'}{L^{2}} \end{aligned}$$

که

$$T'_{0} = \frac{(T'_{H} + T'_{C})}{r}, C'_{0} = \frac{(C'_{H} + C'_{C})}{r}$$

مدل دارسی در محیطهای متخلخل، با سرعت پایین بر قرار است. در مسئلهی مورد بحث به دلیل پایین بودن عدد رینولـدز، استفاده از مدل دارسی برای معادله مومنتوم فرض درستی است. با تعریف تابع جریان، معادلات بی بعد به صورت زیر است:

$$e_{1}\frac{\partial^{2}\psi}{\partial y^{2}} + 2f_{1}\frac{\partial\psi}{\partial x\partial y} + g_{1}\frac{\partial^{2}\psi}{\partial x^{2}} = -Ra_{T}(\frac{\partial T}{\partial y} - N\frac{\partial C}{\partial y})$$
(Y)

$$\sigma \frac{\partial T}{\partial t} + v \frac{\partial T}{\partial y} + u \frac{\partial T}{\partial x} = Le[\frac{\partial^2 T}{\partial y^2} + \alpha^* \frac{\partial^2 T}{\partial x^2}] \tag{A}$$

$$\phi_P \frac{\partial C}{\partial t} + v \frac{\partial C}{\partial y} + u \frac{\partial C}{\partial x} = \left[\frac{\partial^2 C}{\partial y^2} + D^* \frac{\partial^2 C}{\partial x^2}\right] \tag{9}$$

که کمیتهای بی بعد عبارتند از:

$$Ra_{T} = \frac{K'_{x}}{\mu D'_{y}} g \beta_{T} L^{2} \rho_{0} (T'_{H} - T'_{C}) \qquad \text{act}$$

$$N = rac{eta_C(C'_H - C'_C)}{eta_T(T'_H - T'_C)}$$
 آهنگ نيروی
شناوری (N = $rac{eta_C(C'_H - C'_C)}{eta_T(T'_H - T'_C)}$

Le =
$$\frac{\alpha'_y}{D'_y}$$
 عدد لوئيس

$$A = \frac{H}{L}(H = L) \tag{1}$$

شرایط مرزی و اولیه در حالت بدون بعد به صورت زیر است:

$$\begin{array}{lll} T_{H} = 1 & C_{H} = 1 & v = 0 & : y = 0 \\ T_{C} = 0 & C_{C} = 0 & v = 0 & : y = 1 \end{array}$$

محفظه دارای طول *L* بوده و دیوارههای افقی عایق و دیوارههای عمودی در دمای ثابت قرار دارند. از مدل دارسی برای معادله مومنتوم و از فرض تعادل گرمایی بین دو فاز، برای بیان معادله انرژی در محیط متخلخل استفاده شده است. مدل عدم تعادل گرمایی برای سرعتهای بالای جریان یا برای حالتهایی که گرمای تولیدی داخلی در محیط داشته باشیم برقرار است، در غیر این صورت اختلاف دمای محلی سیال و جامد کوچک بوده و فرض تعادل گرمایی صادق است. در این مساله، سرعت سیال فرض تعادل گرمایی صادق است. در این مساله، سرعت سیال مقدار زیادی ندارد، لذا از مدل تعادل گرمایی استفاده شده است. معادلات پایستاری جرم، مومنتوم، انرژی و انتقال جرم در محیط متخلخل به قرار زیر است [1]:

$$\nabla . V' = \cdot \tag{1}$$

)

$$V' = \frac{K}{\mu} \cdot \{ -\nabla P' - g \rho_0 [1 + \beta_c (C' - C'_0)]$$
(7)

$$-\beta_T (T' - T'_0)Q]\}$$

$$\sigma \frac{\partial T'}{\partial t'} + \nabla . (V'T' - \alpha'_y \alpha . \nabla T') = \cdot$$
 (7)

$$\phi_P \frac{\partial C'}{\partial t'} + \nabla . (V'C' - D'_y D . \nabla C') = \cdot$$
^(†)

$$abla (y', x')^{T}$$
 در معادلات بالا، 'V' بردار دو بعدی سرعت $T' (y', x')$ ، ∇
عملگرگرادیـــان در سیســـتم مختصــات (', x')، T'
دما، 'C غلظت، 'P' فشار، 't زمان، ϕ تخلخل، σ ظرفیت
حما، 'C غلظت، 'P' فشار، 't زمان، q تخلخل، σ خلرفیت
دما، 'C غلظت، 'P' فشار، 'C و
گرمایی، g شتاب گرانش و ((, ۱) = $\frac{-T}{Q}$ بردار یکه عمودی
=
است. تانسورهای مرتبه دوم نفوذپذیری K، پخش دمایی α و
پخش جرمی \overline{C} در سیستم مختصات ('y', x') عبارتند از:

$$= \begin{bmatrix} v & \cdot \\ D = \begin{bmatrix} v & \cdot \\ \cdot & w \end{bmatrix}, \quad \alpha = \begin{bmatrix} v & \cdot \\ \cdot & \alpha \end{bmatrix}, \quad K = K'_{y} \begin{bmatrix} e_{1} & f_{1} \\ f_{1} & g_{1} \end{bmatrix}.$$

که در معادلات فوق کمیتها به صورت زیر تعریف

$$e_1 = K^* \sin^2 \theta + \cos^2 \theta$$
 a_0
 a_0
 a_0
 a_0
 $a_1 = K^* \cos^2 \theta + \sin^2 \theta$
 $f_1 = (1 - k^*) \sin \theta \cos \theta$
 $K^* = \frac{K'_x}{K'_y}, \ \alpha^* = \frac{\alpha'_x}{\alpha'_y}, \ D^* = \frac{D'_x}{D'_y}$
(A)

برای بیبعد کردن معادلات حاکم از کمیتهای زیر استفاده میشود:

$$\frac{\partial T}{\partial x} = 0 \qquad \frac{\partial C}{\partial x} = 0 \qquad u = 0 \qquad : x = 0, x = 1$$
$$T = T_0 \qquad C = C_0 \qquad \psi = 0 \qquad : t = 0$$
(11)

عدد نوسلت به صورت زیر تعریف می شود [1]:

$$\overline{Nu} = \int_0^1 (-\frac{\partial T}{\partial y})_{y=0,1} dx \tag{11}$$

معادلات حاکم (۸) تا (۱۰) به همراه شرایط مرزی (۱۲) با روش اختلاف محدود، در یک شبکهی یکنواخت ۸۱×۸۱ گسسته سازی شده اند.

عبارتهای نا پایا در معادلات حاکم صریح گسسته سازی شده اند. برای حل معادلات جبری، از تکرار خط به خط و الگوریتم توماس بهره گرفته شده است. مقدار تکرار تا موقعی ادامه پیدا می کند که مقدار خطای نسبی در همه متغیرها به ۲۰^{-۵} برسد. حل عددی به صورت ناپایا بوده است.

جهت استقلال حل از شبکه، مقدار عدد نوسلت متوسط روی دیوارهی سمت چپ در تعداد گره های ۴۱ × ۴۱، ۶۱ ۶ و ۸۱× ۸۱ به دست آمد و مشاهده شد که مقادیر مربوطه تا دقت ^{۵-}۱۰ یکسان بوده و حل عددی از تعداد شبکه مستقل میباشد. خطای نسبی برای محاسبه عدد نوسلت بر حسب تعداد گره در شکل ۲ نمایش داده شده است.



شکل ۲- نمایش خطای نسبی بر حسب تعداد گره. قابل ذکر است تعداد گره در دو راستا یکسان انتخاب میشود.

۳- بحث در نتایج

در همهی بررسیها فرض میشود که کمیتهای (عدد (لوئیس)، (نسبت نیروهای شناوری)، (نسبت ظرفیت گرمایی)، (تخلخل)، (نسبت پخش گرمایی)و (نسبت پخش حل شوندگی) در کل مراحل حل عددی ثابت و عدد رایلی ثابت و برابر ۱۰۰۰۰ در نظر گرفته میشود.

کمیت θ (زاویـه چـرخش) در سـه مقـدار ۴۵،۰ و ۹۰درجـه تغییر می کند که در هـر زاویـه کمیـت K^* (نسـبت مؤافـههـای تانسور نفوذ پذیری) در سه مقدار ۱۰،۰۱ و ۱۰ قابل تعریف است. با افزایش K^* ، نفوذپذیری در جهت x نسبت به y افزایش یافته و طبق شکل ۲، خطوط تابع جریان متمایل به جهت xمیباشند. این مورد با تعریف نسبت نفوذپذیری نیز کاملا منطبق است. خطوط هم دما و غلظت ثابت نیز با افزایش K^* انحنای کمتری پیدا کردهاند و به نوعی روند مشاهده شده (با افزایش K^*) مشابه انتقال گرمای رسانشی در یک ورق فلزی بین دو صفحه گرم و سرد است. با افزایش رایلی، بیشینه مقدار تابع جریان در مرکز حفره افزایش یافته و انحنای خطوط هم دما و غلظت ثابت

همرفتی در محفظه است. با مراجعه به شکل ۴، یک سلول چرخشی در تمام حالتها مشاهده می شود و با تغییر نسبت نفوذپذیری و همچنین جهات اصلی تانسور نفوذپذیری، شکل این سلول تغییر چشمگیری کرده است.

عدد رایلی نشان دهنده میزان انتقال گرمای جابجایی بوده و با افزایش آن، آهنگ انتقال گرما جابجایی افزایش پیدا می کند. در اعداد رایلی کوچک، چرخش سیال ضعیف بوده و انتقال گرما عمدتاً از طریق رسانش صورت می گیرد. با افزایش عدد رایلی، قدرت جابجایی سیال افزایش یافته و آهنگ انتقال گرمای جابجایی در مقایسه با هدایت قابل ملاحظه است. شکل های ۶ و جابجایی در مقایسه با هدایت قابل ملاحظه است. شکل های ۶ و ۶، اثر کمیت بی بعد نفوذپذیری K را بر روی مقادیرسرعت ۷، اثر کمیت بی بعد نفوذپذیری K را بر روی مقادیرسرعت افقی (۷) و عمودی (۵) در محفظه یسته مورد نظر در حالت افقی (۷) و عمودی (۵) در محفظه یسته مورد نظر در حالت مدفظه در جهت افقی(۲)، سرعت (۵) و در خط گذرنده از مرکز محفظه در جهت عمودی(X)، سرعت (۷) نمایش داده شده محفظه در جهت عمودی(X)، سرعت (۷) نمایش داده شده است. در شکل ۶، زاویه صفر و در شکل ۷ زاویه نود درجه مورد بررسی قرار گرفته است. معادله (۲) پس از باز نویسی و بدون در نظر گرفتن اثر کمیت N به صورت زیر است:

$$\boldsymbol{V} = -\frac{1}{\mu} K'_{y} \left(-e_{1} \frac{\partial P'}{\partial x'} - f_{1} \frac{\partial P'}{\partial y'}\right) \tag{17}$$

$$u = -\frac{1}{\mu} K'_{y} \left(-f_{1} \frac{\partial P'}{\partial x'} - g_{1} \frac{\partial P'}{\partial y'}\right) \tag{14}$$





 $(Ra = 1 \cdots, \theta = 40)$ نشکل θ - نمودارهای تابع جریان، خطوط هم دما و هم غلظت به ترتیب از سمت چپ به راست برای (

 $a)K^* = ..., b)K^* = ..., c)K^* = ...$



 $(Ra = 1, \dots, \theta = 9, 0)$ شکل ۵- نمودارهای تابع جریان، خطوط هم دما و هم غلظت به ترتیب از سمت چپ به راست برای $a)K^* = .., b)K^* = ..$



در	بب f ₁ , e ₁ و g	مقادير ضرا	$\theta = 9 \cdot \theta$	حالت ۰ = 9	در دو -
	معادله (۵)):	ت(با توجه به	اده شده اس	(۲) نشان د	جدول

$\theta = 9 \cdot 9 \theta$	در حالت ۰ = (مقادیر f ₁ ،e ₁ وg	جدول ۲-
g_1	f_1	e_1	θ
<i>K</i> [*]	•	١	•
١	•	×	٩٠

$$v = \frac{1}{\mu} K'_{y} \left(\frac{\partial P'}{\partial x'} \right) \tag{10}$$

$$u = -\frac{1}{\mu} K'_{\chi} \left(\frac{\partial P'}{\partial y'}\right) \tag{19}$$

 K'_{X} بسبت K'_{Y} به K'_{Y} است. با افزایش مقدار K'_{X} است. با افزایش مقدار K'_{X} از ۱/. تـا ۱۰ مقدار K'_{X} مـی توانـد افـزایش یابـد (یـا مقـدار K'_{Y} متناسباً کاهش پیدا میکند)، بنابراین طبق رابطهی (۱۵) و (۱۵)، مؤلفهی سرعت ((u) افزایش و مقدار (v) کـاهش خواهـد یافت. در شکل ۶ این تغییرات به وضوح نمایش داده شده است.

در حالت $\theta = 9$ ، معادلات مومنتوم به صورت زیر خواهند بود:

$$v = \frac{1}{\mu} K'_{\mathcal{X}} \left(\frac{\partial P'}{\partial x'} \right) \tag{1Y}$$

$$\boldsymbol{U} = -\frac{1}{\mu} \boldsymbol{K}_{\boldsymbol{y}}^{\prime} (\frac{\partial \boldsymbol{P}^{\prime}}{\partial \boldsymbol{y}^{\prime}}) \tag{1}$$

با افزایش مقدار از ۰٫۱ تا ۱۰ طبق رابطهی ۱۷و ۱۸، مؤلفهی سرعت (u) کاهش و مقدار(۷) افزایش خواهد یافت (بر عکس حالت). در شکل (۷) این تغییرات به وضوح نمایش داده شده است.



شکل ۷- نمودارهای سرعت های افقی و عمودی در مرکز حفره در حالت ($R\alpha_{=}$ ۱۰۰۰۰، $\theta_{=}$ ۹۰، Le=۱٫۵، N=۰)

شکلهای ۸ و ۹، اثر پارامتر زاویه چرخش (θ)بر روی مؤلفههای
سرعت را در دوحالت k [*] =۰٫۱ و ۴۰=k را نشان میدهند.
مقادیر ضرایب f_1 ، e_1 و g_1 در جدول۳ نشان داده شده است:

جدول ۳- مقادیر $f_1 \cdot e_1$ و g_1 در حالت $K^* = ./1$ در حالت ۱/۱ ج $\theta = 9$ در حالت ۱/۱ ج			
e ₁	f_1	g_1	θ
١	•	٠٫١	•
• ،۵۵	۰,۴۵	۰ ,۵۵	۴۵
٠٫١	•	١	٩٠

با توجه به مقادیر ضرایب $f_1 \cdot e_1$ و g_1 و تأثیر آن بر مؤلف های سرعتهای افقی و عمودی در معادلات ۱۳و f_1 ، با افزایش پارامتر heta مقادیر مؤلفهی uافزایش و مقادر v کاهش می یابد (شکل ۸).



شکل A - نمودارهای سرعت های افقی و عمودی در مرکز حفره در حالت ($R\alpha_{=}$ ۱،۰۰۰، $k_{=}^{*}$ ۱، $Le_{=}$ ۱/۵، $N_{=}$ ۰)

*			
: <i>K</i>	$=$ $) \cdot$	حالت	براي

	جدول ۴ – مقادیر f_1 , e_1 و g_1 در حالت 			
	$K^* = i \cdot e = \Theta$ در حالت $\mathfrak{o} = f \diamond o = f$			
e	²1	f_1	g_1	θ
•	1	•	١	•
• /	۵۵	۰٫۴۵	۵۵, •	۴۵
	١	•	۰, ۱	٩٠

با توجه به مقادیر ضرایب $f_1 \cdot e_1$ و g_1 و تأثیر آن بر مؤلف ههای سرعتهای افقی و عمودی در معادلات (۱۴) و (۱۵)، با افزایش پارامتر θ مقادیر مؤلفهی u کاهش و مقدار v افزایش می یابد (برعکس حالت قبل، به شکل ۹ مراجعه شود).



شکل ۹- نمودارهای سرعت های افقی و عمودی در مرکز حفره در حالت(Rα=۱۰۰۰۰، k^{*}=۱۰۰، Le=۱٫۵، N=۰)

مقادیر عدد نوسلت متوسط روی دیوارهی سمت چپ محفظه با تغییرات اعداد بی بعد رایلی و همچنین نسبت شناوری در جدول ۵ بررسی شده است. در طی حل عددی مقدار عدد لوییس برابر ۱٫۵، زاویه چرخش ۴۵ = θ و نسبت نفوذپذیری ۲۰ = K^* بوده و تغییر نمی کند. عدد N بیانگر نسبت نیروی شناوری جرمی به شناوری گرمایی بوده و با تغییر آن(کمتر یا بیشتر از یک) نیروی شناوری گرمایی در داخل حفره تغییر کرده و باعث کاهش و یا افزایش عدد نوسلت متوسط می گردد.

جدول ۵– مقادیر عدد نوسلت متوسط روی دیوارهی سمت حب در حالت

N=•,۶	N=•	N=1/۲	Ra
۰,۰۱۶	• , • A	4/8×1.	۵۰۰
•,47	۰,۱۵	$\Lambda/T \times 1 \cdot {}^{-T}$	1
•,*Y	۰,۱۷	۹, ۲×۱۰ ^{-۲}	١٠٠٠

برای معتبر سازی نتایج بدست آمده، مقادیر خط وط جریان در پژوهش برا و خلیلی[۱۲] با شرایط مرزی شار ثابت در دیوارههای عمودی و نسبت طول به عرض محفظ ه برابر با (F = A) با مقادیر خطوط جریان در پژوهش حاضرمقایسه شد، که بیشینه مقدار تابع جریان در مرکز حفره در پژوهش حاضر ۶۷٬۰۴ بوده و در پژوهش برا وخلیلی ۶۷ گزارش شده است که خطوط جریان تطا بق مناسبی بین نتایج را نشان می دهد.





(b)مربوط به پژوهش حاضر

۴- نتیجه گیری

با توجه به مسائل بررسی شده، نتایج زیر حاصل می شود:

- ۱) عدد رایلی نشان دهنده میزان انتقال گرمای جابجایی بوده و با افزایش آن میزان همرفتی افزایش پیدا میکند. در رایلیهای پایین چرخش سیال بسیار ضعیف بوده و انتقال گرما تقریباً فقط از طریق رسانش صورت میگیرد. با افزایش عدد رایلی چرخش درون محفظه افزایش یافته و انتقال گرما را به سمت مطفطه افزایش می برد. مقادیر عدد نوسلت در تمامی موارد بجز یک حالت با افزایش مقدار * کاهشی داشته است.
-) کمیت نفوذپذیری $\frac{x}{K}$ که بیانگر نسبت نفوذپذیری در جهت x به جهت y است $(\frac{K'_x}{K'_y})$ ، در مقادیر مختلفی از زاویه چرخش اثر متفاوتی بر مقادیر

مراجع

[1] Kaviany, M. "Principle of Heat Transfer in Porous Media",New York:Second ed., Springer-Verlag, 1995.

[2] Vafai, K. "Handbook of Porous Media", Boca Raton:2nd edn.Taylor &Francis, 2005.

[3] Nield, D.A., Bejan, A. "Convection in porous Media", New York:3rd edn.Springer, 2006.

[4] Baytas, A.C., Pop I. "Free Convection in a square porous cavity using a thermal nonequilibrium model" J.of thermal Sciences, Vol.41, pp.861-870, 2002.

[5] Baytas, A.c. "Thermal non-equilibrium natural convection in a square enclosure filled with a heat –generating solid phase,non-darcy porous media"J.of Energy Research ,Vol.27,pp.975-988, 2003.

[6] Sathiyamoorthy, M., Basak Tanmay Roy, S., Pop I. "Steady natural convection flow in a squre cavity filled with a porous medium for linearly heated side wall(s)" J.of Heat and Mass Transfer, Vol 50, pp.1892-1901, 2007.

[7] Varol, Y., Oztop, H.F., Pop I. "Numerical analysis of natural convection for a porous rectangular enclosure with sinusoidally varying temperature profile on the bottom wall"J.of Heat and Mass Transfer, Vol.35, pp.56-64, 2008.

[8] Krishna, D., Basak, T., Das, K., "Natural Convection in a heat generation hydrodynamically and thermally anisotropic non-Darcy Porous medium", Int . J. of Heat and Mass Transfer., Vol. 51, pp.4691-4703, 2011.

[9] Gobin, D., Goyeau, B., Songbe, J.P. "Double diffusive natural convection in a composite fluid porous layer"J.of Heat Tansfer, Vol.120, pp.234-242, 1998.

[10] Baytas, A.C., Liaqat, A., Grosan, T., Pop I. "Conjugate natural convection in a square porous cavity"J.of Heat and Mass Transfer., Vol.37, pp.467-473, 2010.

[11] Liaqat, A., Baytas, A.C. "Conjugate natural convection in a square enclosure containing volumetric sources" J.of Heat and Mass Transfer, Vol.44, pp.3273-3280, 2001.

(۳) تأثیر کمیت زاویه ی چرخش (θ) بر مقادیر مؤلفه های سرعت نیز به پارامتر نفوذ پذیری وابسته بوده و در $k^* = \cdot_{,1}$ با افزایش θ از مقدار صفر تا ۹۰ درجه باعث می شود مقدار u افزایش و مقدار v کاهش یابد. این در حالی است که در ۹۰ k^* نتیجه کاملاً بر عکس $k^* = \cdot_{,1}$ است.

۵–نمادها

[12] Bera, P., Khalili, A. "Double-diffusive natural convection in an anisotropic porous cavity with opposing buoyancy forces:multi-solutions and oscillations", International Journal of Heat and Mass Transfer,vol. 36, pp.4019-4032, 2002.