# بررسی عددی جریان سیال، انتقال حرارت و تولید آنتروپی نانوسیال در جابهجایی توام در محفظهی ۲ شکل

على اكبر عباسيان آرانى (\*\*، حميدرضا احترام ، عليرضا آقايى ، زهرا شمس قهفر خى ا

چکیدہ	اطلاعات مقاله
	دریافت مقاله: ۱۳۹۲/۰۴/۲۵
در مطالعـه حاضـر، جریـان سـیال، انتقـال حـرارت و تولیـد آنتروپـی در جابـهجایی تـوام	پذیرش مقاله: ۱۳۹۴/۰۷/۱۸
نانوسیال آب – اتیلن گلیکول-اکسید آلومینیم با خواص متغیر در محفظهی آ	
شکل بهصورت عـددی بررسـی شـده اسـت. بـرای تحلیـل جابـهجایی تـوام از یـک برنامـه	واژگان کلیدی:
کامپیوتری بـه زبـان فرتـرن بـر اسـاس روش حجـم محـدود و الگـوریتم سـیمپلر اسـتفاده	نانوسيال،
شـده اسـت. مطالعـه بـرای کسـر حجمـی نـانوذرات •تـا ۰/۰۴، عـدد ریچاردسـون ۰/۰۱،	توليد آنتروپى،
۰/۱، ۱، ۱۰ و ۱۰۰، عـدد گراشـف ۱۰۴ و در دو حالـت، یکبـار ضـلع بـالایی متحـرک	محفظه $\Gamma$ شکل،
(-U0) و بار دیگر ضلع جانبی سـمت چـپ متحـرک (-V0) انجـام شـده اسـت. در همـه	جابەجايى توام،
اعـداد ریچاردسـون و در هـر دو حالـت ( $U_0$ -) و ( $V_0$ -) عـدد ناسـلت متوسـط بـا افـزایش	خواص متغير،
کسـر حجمـی افـزایش مییابـد هـر چنـد بـا کـاهش عـدد ریچاردسـون ایـن افـزایش	حل عددی.
محسـوستر اسـت. همچنـین در همـه اعـداد ریچاردسـون و در هـر دو حالـت مـورد	
بررسم، تغییرات آنتروپمی کمل و آنتروپمی تولیمدی ناشمی از حمرارت بما افىزايش کسمر	
حجمی رفتاری مشابه عدد ناسلت دارد.	

# ۱– مقدمه

مطالعه جریان و انتقال حرارت درون محفظههای بسته به عنوان الگویی از بسیاری از مسائل انتقال حرارت که در صنعت مورد موجود است مورد توجه قرار دارد. اغلب مطالعات درون محفظههای مستطیلی بوده است، حال آنکه به دلیل بعضی محدودیتها و صرفهجویی در فضا و یا تشدید/تضعیف انتقال حرارت و حرکت سیال از فضای غیر مستطیلی هم به وفور استفاده شده است. از جمله این فضا-ها میتوان به فضای درون ماشینهای الکتریکی، سیستم-های کابل زیرزمینی، فضای درون دستگاههای میکروالکترونیک و .... اشاره کرد. برای اشکال غیر مستطیلی تحقیقاتی نیز انجام و ارائه شده [۲۰] و نکات قابل توجهی

نیز بیان گردیده است. نکته قابل تامل در این گونه مسائل که اساسا افزایش نرخ انتقال حرارت را دنبال می نماید نوع سیالات مورد استفاده است.

سیالهای مورد استفاده در انتقال حرارت دارای ضریب هدایت حرارتی اندکی میباشند، لذا استفاده از روش مناسب جهت افزایش ضریب هدایت حرارتی میتواند در بهبود انتقال حرارت جابجایی طبیعی موثر باشد. با مطرح شدن نانوسیالها که اغلب مخلوطی (سوسپانسیونی) از اکسید نانوذرات فلزی با سیالات پایهای مثل آب، روغن و اتیلن گلیکول میباشند، دستیابی به این منظور میسر شده است [۳]. قبل از معرفی نانوسیالها، استفاده از ذرات در ابعاد میلیمتر و میکرومتر که منجر به افزایش ضریب هدایت

<sup>\*.</sup> پست الكترونيك نويسنده مسئول: farhad.samani@uk.ac.ir

۱. دانشجوی دوره کارشناسی ارشد

۲. استادیار، دانشکده مهندسی مکانیک، دانشگاه شهید باهنر

عدد ریچاردسون عدد ناسلت متوسط افزایش می یابد.

عباسیان و همکاران [۹] انتقال حرارت و جریان سیال جابهجایی توام نانوسیال آب-مس را در یک محفظه مربعی که دیوارههای افقی آن عایق و دیوارههای جانبی آن دارای تغییرات دمایی سینوسی بودند، بررسی کردند. بر اساس نتايج آنها با افزايش اختلاف فاز، در عدد ريچاردسون و كسر حجمي ثابت عدد ناسلت متوسط افزايش مييابد. ایلیس و همکاران [۱۰] اثر نسبت منظری بر تولید آنتروپی را در جریان جابهجایی طبیعی سیال در محفظههای مستطیلی که دیوارههای بالایی و پایینی آن عایق و دیوارههای جانبی آن سرد و گرم بودند، به صورت عددی بررسی کردند. در مطالعه آنها نسبت منظری به صورت تقسیم ارتفاع بر طول تعریف شده بود. بر اساس یافتههای آنها برای اعداد رایلی پایین مثل Ra=10<sup>2</sup>، تولید آنتروپی کل با افزایش نسبت منظری افزایش می یابد. برای اعداد رایلی بالا مثل Ra=10<sup>5</sup>، با افزایش نسبت منظری ابتدا توليد آنتروپي تا رسيدن به يک نقطه بيشينه افزايش و سپس کاهش می یابد. وارل و همکاران [۱۱] تولید آنتروپی در جریان جابهجایی طبیعی سیال در یک محفظه با دیوارههای افقی عایق و دیوارههای جانبی سرد و گرم ضخیم و دارای ضریب هدایت حرارتی را به صورت عددی بررسی كردند. بر اساس نتايج آنها با افزايش نسبت هدايت حرارتی، که به صورت نسبت هدایت حرارتی جامد (در جدارههای کناری) به هدایت حرارتی سیال تعریف شده بود، آنتروپی کل افزایش می یابد. همچنین با کاهش عدد رایلی، عدد بیژن که نسبت آنتروپی تولیدی ناشی از انتقال حرارت به آنتروپی کل میباشد، کاهش مییابد. تغییر ضخامت جداره نزدیک به مرز سرد اثر افزایشی محسوستری در تولید آنتروپی به خصوص در اعداد رایلی بالا نسبت به تغییر ضخامت جداره نزدیک به مرز گرم دارد. فاموری و هومن [17] تولید آنتروپی را در جریان جابهجایی طبیعی سیال در یک محفظه مستطیلی که دیوارههای جانبی آن سرد، دیوارههای افقی عایق بوده و داخل محفظه یک صفحه گرم وجود داشت، به صورت عددی بررسی کردند. بر اساس نتایج

حرارتی سیال میشود مورد استفاده قرار گرفته بود. ولی مشکلاتی چون پایداری ضعیف، افت فشار بالا و غیرہ، باعث شد استفاده از این شیوه چندان عملی نباشد [۴]. منصور و همکاران [۵] مطالعهای عددی برای جابهجایی توام نانوسیال، در یک محفظه با دیوارهی بالایی متحرک و سرد، دیوارههای جانبی سرد و دیواره پایینی که در آن شار گرمایی ثابتی اعمال میشد، انجام دادند. براساس یافتههای آنان با افزایش کسر حجمی نانوذرات حرکت جریان سیال كند مىشود، ولى ناسلت متوسط افزايش مىيابد. قاسمى و امين الساداتي [8] جابه جايي توام نانوسيال آب- اكسيد آلومینیوم را یک در محفظه مثلثی قائمالزاویه که دیواره افقی آن عایق، دیواره عمودی آن سرد و متحرک در جهتهای بالا یا پایین، و دیوارهی مایل آن گرم بود، بررسی کردند. براساس گزارشهای آنان در تمام محدوده عدد ریچاردسون مورد بررسی با افزایش کسر حجمی نانوذرات و با حرکت دیواره قائم در هر دو جهت بالا یا پایین افزایش انتقال گرما رخ میدهد. شیخزاده و همکاران [۷] انتقال حرارت و جریان سیال جابهجایی توام نانوسیال آب- اکسید آلومینیوم را در یک محفظه مربعی که دیواره بالایی آن متحرک، دیوارههای افقی عایق و دیوارههای قائم آن دارای دمای ثابت سرد و گرم به ترتیب در طرف راست و چپ بودند، به صورت عددی و با روش حجم محدود بررسی کردند. بر اساس نتایج آنها در نظر گرفتن خواص متغیر برای ضریب هدایت حرارتی و لزجت سیال، عدد ناسلت متوسط متفاوتی نسبت به خواص ثابت را منتج می شود. بهعلاوه آنها گزارش کردند که این اختلاف در اعداد ریچاردسون کم (مثل ۰/۰۱ و ۰/۱) بیشتر از اعداد ریچاردسون بالا (مثل ۱۰ و ۱۰۰) میباشد. چمخا و ابونادا [۸] انتقال حرارت و جریان سیال جابهجایی توام، در یک محفظه مربعی با دیوارههای جانبی عایق، دیواره بالایی گرم و دیواره پایینی سرد را در دو حالت بررسی کردند. در حالت اول فقط دیواره افقی بالایی متحرک و در حالت دوم، دیوارههای افقی بالایی و پایینی در خلاف جهت هم حرکت دارند. بر اساس نتایج آنها با افزایش کسر حجمی و کاهش

آنها با افزایش عدد رایلی آنتروپی تولیدی افزایش مییابد. ضمنا با افزایش ارتفاع محل قرار گیری صفحه گرم از دیواره پایینی تا رسیدن به وسط ارتفاع محفظه، آنتروپی تولیدی افزایش مییابد و پس از آن رفتاری کاهشی دارد. خراسانیزاده و همکاران [۱۳] تولید آنتروپی را در جریان جابهجایی طبیعی نانوسیال در یک محفظه مربعی با دیوارههای جانبی سرد، دیواره پایینی و بالایی به ترتیب گرم و عایق به صورت عددی بررسی کردند. داخل محفظه نیز یک ورقه روی ضلع پایینی وجود داشت. براساس نتایج آنان با افزایش عدد رایلی در همه کسرهای حجمی نانوذرات، آنتروپی تولیدی کاهش مییابد. همچنین با افزایش عدد رایلی عدد بیژن کاهش مییابد. محمودی و همکاران [۱۴] تولید آنتروپی را در جریان جابهجایی طبیعی نانوسیال در یک محفظه ذوزنقهای تحت تاثیر میدان مغناطیسی عمودی به صورت عددی بررسی کردند. دیوارههای بالایی و پایینی محفظه ذوزنقهای قائمالزاویه مورد بررسی، عایق بوده و دیگر جدارهها سرد بودند. در جداره پایینی، یک منبع گرم نیز تعبيه شده بود. بر اساس نتايج آنان، با افزايش قدرت ميدان مغناطیسی، آنتروپی تولیدی کاهش مییابد.

حرکت براونی نانوذرات در نانوسیالها، در واقع حرکت تصادفی و پیوستهی آنها در سیال میباشد. مولکولهای مایع مدام بر نانوذرات ضربه وارد کرده و آنها را در درون سیال پراکنده میکنند. که اثر این پدیده نیز در نظر گرفته شده است.

با یک بررسی نسبتا جامع مشاهده میشود که تاکنون مطالعات چندانی در زمینهی جابهجایی توام و تولید آنتروپی نانوسیال در محفظههای  $\Gamma$  شکل انجام نشده است. در مطالعه حاضر جریان سیال و انتقال حرارت جابهجایی توام و تولید آنتروپی نانوسیال آب – اتیلن گلیکول-اکسید آلومینیم در محفظه  $\Gamma$  شکل، در اعداد ریچاردسون، کسر حجمیهای مختلف نانوذرات و در دو حالت یکبار ضلع بالایی متحرک ( $U_0$ -) و بار دیگر ضلع جانبی سمت چپ متحرک ( $V_0$ -) بررسی میشود.

# ۲- معادلات حاکم و شرایط مرزی

هندسهی حل و شرایط مرزی در شکل (۱) نشان داده شده است. ابعاد محفظه برابر L است. محفظه با نانوسیال آب – اتیلن گلیکول–اکسید آلومینیم پر شده است. بررسیها برای دو حالت: ۱) حرکت ضلع بالایی به سمت چپ، که با حالت  $U_0$ - نشان داده میشود. ۲) حرکت ضلع جانبی طرف چپ به سمت پایین، که با حالت  $V_0$ - بیان میشود، انجام شده است. خواص ترموفیزیکی آب و اتیلن گلیکول به عنوان سیال پایه، و نانوذرات اکسیدآلومینیم، در جدول ۱ ارائه شده است [ ۱۵].



شکل۱- نمای شماتیک و شرایط مرزی مسئله

اكسيد آلومينيوم	اتيلن گليكول	آب	
•/Aa×1•->	•/۶۵×۱۰ <sup>-۳</sup>	۲/ ۱×۱۰ <sup>-۴</sup>	β
			$(K^{-1})$
۳۶	•/٢۵٢	۰/۶۱۳	k
			$(Wm^{-1}K^{-1})$
٧۶۵	2410	4179	$c_p$
			(Jkg <sup>-1</sup> K <sup>-1</sup> )
۳۹۷۰	1114/4	٩٩٧/١	ρ
			(kgm <sup>-3</sup> )
-	1/λY×1 •-۲	۰/۸۵۵×۱۰ <sup>-۳</sup>	μ
			$(kgm^{-2}s^{-1})$

جدول ۱- خواص ترموفیزیکی سیال پایه و نانوذرات [ ۱۵]

معادلات حاکم شامل بقای جرم (۱)، بقای مومنتم در راستای X (۲) و Y (۳)، و بقای انرژی (۴) برای جریان دو بعدی، دائم و آرام عبارتند از:

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0 \tag{1}$$

$$U \frac{\partial V}{\partial X} + V \frac{\partial V}{\partial Y} = -\frac{\partial P}{\partial Y} + \frac{1}{\rho_{nf}} \frac{\partial}{\vartheta_{f}} \operatorname{Re} \left( \frac{\partial}{\partial X} (\mu_{nf} \frac{\partial V}{\partial X}) + \frac{\partial}{\partial Y} (\mu_{nf} \frac{\partial V}{\partial Y}) \right) + \frac{(\rho\beta)_{nf}}{\rho_{nf}} \frac{Ri}{\vartheta_{f}} \theta \tag{A}$$

$$U \frac{\partial \theta}{\partial X} + V \frac{\partial \theta}{\partial Y} = \frac{1}{\operatorname{Re}\operatorname{Pr}\alpha_{f}(\rho c_{p})_{nf}} \left( \frac{\partial}{\partial X} (k_{nf} \frac{\partial \theta}{\partial X}) + \frac{\partial}{\partial Y} (k_{nf} \frac{\partial \theta}{\partial Y}) \right)$$
(9)

$$S_{gen}^{m} = \frac{k_{nf}}{k_{f}} \left[ \left( \frac{\partial \theta}{\partial X} \right)^{2} + \left( \frac{\partial \theta}{\partial Y} \right)^{2} \right] + \chi \frac{\mu_{nf}}{\mu_{f}}$$

$$\left[ 2 \left( \frac{\partial U}{\partial X} \right)^{2} + 2 \left( \frac{\partial V}{\partial Y} \right)^{2} + \left( \frac{\partial U}{\partial Y} + \frac{\partial V}{\partial X} \right)^{2} \right]$$

$$= S_{gen,h_{0}}^{m} + S_{gen,\mu}^{m} \qquad (1 \cdot )$$

$$\operatorname{Re} = \frac{U_0 H}{\vartheta_f}, \operatorname{Ri} = \frac{Gr}{\operatorname{Re}^2}, \quad \operatorname{Pr} = \frac{\vartheta_f}{\alpha_f}$$
$$\operatorname{Gr} = \frac{g \,\beta H^3 (T_h - T_c)}{\vartheta_f^2}, \quad \operatorname{Be} = \frac{S_{gen,h_0}^{m}}{S_{gen}^{m}}$$

$$S_{gen}^{m} = s_{gen}^{m} \frac{T_0^2 L^2}{k_f \Delta T^2}, \ \Delta T = T_h - T_c$$
$$\chi = \frac{\mu_f T_0}{k_f} \left(\frac{\operatorname{Re} \mathcal{G}_f}{L \Delta T}\right)^2, \ T_0 = \frac{T_h + T_c}{2} \tag{11}$$

تابع جریان بیبعد نیز به صورت رابطه (۱۳) بهدست می آید.

$$\Psi(X,Y) = \int U dY \tag{11}$$

با توجه به هندسه مسئله، شرایط مرزی بی بعد عبارتند از:

$$U=V=0,\; heta=0\;$$
 (روی ساق های محفظه) (۱۳) $U=1,\, V=0,\; heta=1\;$  (روی ضلع گرم)

خواص نانوسیال شامل چگالی، ظرفیت گرمایی، ضریب انبساط حجمی، ضریب پخش، لزجت استاتیک و ضریب هدایت حرارتی استاتیک [۱۹–۱۶]، به ترتیب از روابط (۱۴) تا (۲۱) بهدست می آیند:

$$\rho_{nf} = (1 - \varphi)\rho_f + \varphi\rho_s \tag{14}$$

$$u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} = -\frac{1}{\rho_{nf}} \frac{\partial p}{\partial x} + \frac{1}{\rho_{nf}} \left( \frac{\partial}{\partial x} (\mu_{nf} \frac{\partial u}{\partial x}) + \frac{\partial}{\partial y} (\mu_{nf} \frac{\partial u}{\partial y}) \right)$$
(7)

$$u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} = -\frac{1}{\rho_{nf}} \frac{\partial p}{\partial y} + \frac{1}{\rho_{nf}} \left( \frac{\partial}{\partial x} (\mu_{nf} \frac{\partial v}{\partial x}) + \frac{\partial}{\partial y} (\mu_{nf} \frac{\partial v}{\partial y}) \right) + \frac{(\rho \beta)_{nf}}{\rho_{nf}} g (T - T_c)$$
(7)

$$u\frac{\partial T}{\partial x} + v\frac{\partial T}{\partial y} = \frac{1}{(\rho c_p)_{nf}} \left( \frac{\partial}{\partial x} (k_{nf} \frac{\partial T}{\partial x}) + \frac{\partial}{\partial y} (k_{nf} \frac{\partial T}{\partial y}) \right)$$
(\*)

توليد أنتروپي طبق رابطه زير محاسبه مي شود [١٩].

$$s_{gen}^{m} = \frac{k_{nf}}{T_0^2} \left[ \left( \frac{\partial T}{\partial x} \right)^2 + \left( \frac{\partial T}{\partial y} \right)^2 \right] + \frac{\mu_{nf}}{T_0}$$
$$\left[ 2 \left( \frac{\partial u}{\partial x} \right)^2 + 2 \left( \frac{\partial v}{\partial y} \right)^2 + \left( \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right)^2 \right] \qquad (\Delta)$$

برای بیبعدسازی معادلات حاکم از متغیرهای بیبعد زیر استفاده میشود.

$$X = \frac{x}{L}, Y = \frac{y}{L}$$
$$S = \frac{s}{L}, \theta = \frac{T - T_c}{\Delta T}, P = \frac{p}{\rho_f U_0^2}$$
$$W = \frac{y}{\Delta T}, U = \frac{u}{\Delta T}$$

$$V = \frac{U_0}{U_0}, U = \frac{U}{U_0}$$
(9)

با استفاده از متغیرهای بی بعد، معادلات حاکم و روابط تولید آنتروپی به شکل بیبعد زیر بهدست میآیند.

$$U \frac{\partial U}{\partial X} + V \frac{\partial U}{\partial Y} = -\frac{\partial P}{\partial X} + \frac{1}{\rho_{nf}} \frac{\partial P}{\partial f} \operatorname{Re} \left(\frac{\partial}{\partial X} (\mu_{nf} \frac{\partial U}{\partial X}) + \frac{\partial}{\partial Y} (\mu_{nf} \frac{\partial U}{\partial Y})\right)$$
(Y)

$$\mathbf{N}\mathbf{u} = -\left(\frac{k_{nf}}{k_f}\right)\frac{\partial\theta}{\partial Y}\Big|_{Y=0} \tag{(79)}$$

عدد ناسلت متوسط روی دیوارههای گرم عبارت است از:

 $Nu_{Avg} = \frac{1}{S} \int_{on\ hot\ wall} Nu\ dS \tag{YY}$ 

#### ۳- شبیهسازی عددی

معادلات حاكم به كمك روش حجم محدود و الگوريتم سیمپلر بهصورت عددی حل می شوند. ابتدا شبکهای یکنواخت و مناسب بر میدان حل منطبق می شود و سپس حول هر گره، حجم کنترلی ایجاد می شود و از معادلات حاکم روی هر حجم کنترل انتگرالگیری شده و معادلات منفصل شده و دستگاهی از معادلات جبری بدست میآید. برای انفصال جملات پخش و جابجائی از طرح پیوندی (هیبرید) استفاده می شود. در این روش برای اعداد یکلت با قدر مطلق کوچکتر از ۲، از طرح تفاضل مرکزی و در اعداد پکلت با قدر مطلق بزرگتر از ۲ از طرح جریان بالادست استفاده می شود. جهت دستیابی به همگرایی از ضرایب زیرتخفیف که برای مولفههای سرعت ۵/۰ و برای دما ۰/۷ میباشد استفاده شده است. معیار همگرایی برای فشار، سرعت و دما از رابطه (۲۸) حاصل می شود که در آن M و تعداد نقاط شبکه در جهت x و y بوده و  $\zeta$  معرف متغیری N است که حل می شود. k تعداد تکرار و حداکثر میزان خطا <sup>۶</sup>-۱۰ می باشد.

$$\text{Error} = \frac{\sum_{i=1}^{M} \sum_{j=1}^{N} \left| \zeta_{i,j}^{k+1} - \zeta_{i,j}^{k} \right|}{\sum_{i=1}^{M} \sum_{j=1}^{N} \left| \zeta_{i,j}^{k+1} \right|} \le 10^{-6}$$
(YA)

# ۳-۱- استقلال نتایج از شبکه

به منظور یافتن شبکه مناسبی که منجر به استقلال نتایج از شبکه شود، عدد ناسلت متوسط برای نانوسیال آب – اتیلن گلیکول-اکسید آلومینیم برای شبکه با تعداد نقاط مختلف بهدست آمده و در جدول ۲ مقایسه شدهاند. با توجه به مقادیر ناسلت متوسط مشاهده میشود که شبکه با تعداد نقاط ۱۱۰×۱۱۰ مناسب است.

$$(\rho c_p)_{nf} = (1 - \varphi)(\rho c_p)_f + \varphi(\rho c_p)_s \tag{10}$$

$$(\rho\beta)_{nf} = (1-\varphi)(\rho\beta)_f + \varphi(\rho\beta)_s \tag{19}$$

$$\alpha_{nf} = \frac{k_{nf}}{\left(\rho c_{P}\right)_{nf}} \tag{1Y}$$

$$k_{nf} = k_{Static} + k_{Brownian} \tag{1A}$$

$$\mu_{Static} = \mu_f \left(1 - \varphi\right)^{-2.5} \tag{19}$$

$$k_{static} = \frac{k_f \left(k_s + 2k_f - 2\varphi(k_f - k_s)\right)}{\left(k_s + 2k_f + \varphi(k_f - k_s)\right)} \tag{(7.)}$$

$$k_{Brownian} = 5 \times 10^4 \,\lambda \varphi \rho_f \, c_{p,f} \, \sqrt{\frac{\kappa T}{2\rho_s R_s} \,\xi(T,\varphi)} \tag{(1)}$$

 $R_s$  شعاع نانوذرات بوده ( $R_s$ =26.5 nm) و  $\kappa$  ثابت بولتزمن ( $\kappa = 1.3807 \times 10^{-23}$  برای نانوسیال آب- ( $\kappa = 1.3807 \times 10^{-23}$  اکسید مس توابع  $\chi$  و  $\chi$  که به طور تجربی تخمین زده می شوند برای محدوده ۲۹۸ $_{<}T_{<}$ ۳۶۳، عبارتند از [۲۰]:

$$\lambda = 8.4407(100\varphi)^{-1.07304}, 0.01 \le \varphi \le 0.1$$
  

$$\zeta(T,\varphi) = (2.8217 \times 10^{-2}\varphi + 3.917 \times 10^{-3}) \frac{T}{273}$$
  

$$+ (-3.0669 \times 10^{-2}\varphi - 3.91123 \times 10^{-3})$$
(YY)

$$h_{nf} = \frac{q}{T_h - T_c} \tag{(TT)}$$

عدد ناسلت که طول مشخصهی آن بر اساس ارتفاع محفظه سنجیده میشود عبارت است از:

$$\mathrm{Nu} = \frac{h_{nf}L}{k_f} \tag{(TF)}$$

شار حرارتی دیوارهها بر واحد سطح به شکل زیر تعریف میشود.

$$q = -k_{nf} \left. \frac{T_h - T_c}{L} \frac{\partial \theta}{\partial Y} \right|_{Y=0}$$
(Y $\Delta$ )

با قرار دادن رابطههای (۲۳) و (۲۵) در رابطهی (۲۴) عدد ناسلت بهصورت زیر بهدست میآید.



شکل ۲- خطوط جریان، خطوط دما و خطوط آنتروپی کل، برای سیال (---) و نانوسیال ( \_\_\_ ) در φ=0.04، در اعداد ریچاردسون مختلف برای حالت (U0-)



شکل ۳- خطوط جریان، خطوط دما و خطوط آنتروپی کل، برای سیال (---) و نانوسیال ( \_\_\_\_ ) در φ=0.04، در اعداد ریچاردسون مختلف برای حالت (V0-)

مجله مدلسازی در مهندسی



شکل ۴- تغییرات عدد ناسلت بر حسب کسر حجمی برای اعداد ریچاردسون مختلف در دو حالت ( $U_0$ -) و ( $V_0$ -)



شکل ۵- تغییرات آنتروپی تولیدی کل، حرارتی و اصطکاکی بر حسب کسر حجمی در اعداد ریچاردسون مختلف برای ( $U_0$ ) و ( $V_0$ )

147

جدول ۲- عدد ناسلت متوسط روى ديوار گرم براى نانوسيال آب – اتيلن گليكول⊣كسيد آلومينيم در Ri=1، 0.02¢ براى حالت J/a

13.×12.	))•×))•	٩٠×٩٠	۷۰×۷۰	نقاط
۱۷/۰۴	) Y/• )	18/91	۱۶/۷۵	Nu <sub>Avg</sub>

۲-۳- اعتبارسنجی برنامه

برای اعتبارسنجی نتایج برنامه کامپیوتری، هندسه حل ابونادا [۲۱] و الیوسکی و همکاران [۲۲] با برنامه کامپیوتری حاضر، شبیهسازی شده و نتایج حاصل از آن با نتایج آنها در جدول ۳ و ۴ مقایسه شدهاند. چنانچه مشاهده میشود تفاوت نسبی مقادیر عدد ناسلت متوسط و آنتروپی کل ناچیز میباشند و لذا از صحت نتایج مدل سازیها اطمینان حاصل میشود.

جدول ۳- مقایسه عدد ناسلت متوسط در جابهجایی توام

ابونادا [۱۹]	کار حاضر	arphi	Ri
۳۲/۸۰	۳۳/۱۴	• / • ٢	
۳۶/۹	۳۶/۴۰	• / 1	
۵/۰۱	4188	• / • ٢	,
۵/۰۲	۴/۷۹	• / 1	,
١/٩	١/۶٨	• / • ٢	١.
۲/۰۳	١/٨٧	• / ١	,,,

جدول ۴- مقایسه آنتروپی کل در جابهجایی طبیعی [۲۰]

-				
درصد اختلاف	الیوسکی و همکاران [۲۲]	کار حاضر	χ	Ra
۲/۹۷	4/77	۴/۵۸	<b>۱</b> • -۲	۰.۳
۰/٨۶	١/١۶	۱/۱۵	14	
۰/۵۳	19.4	1914/07	۱۰-۲	۸.۵
•/٩٢	۲۳/۸۷	23/20	14	

#### ۴– نتایج و بحث

در شکلهای (۲) و (۳) خطوط همدما، خطوط جریان و خطوط آنتروپی کل آب و نانوسیال درهندسه مورد مطالعه، نشان داده شده است.

در این اشکال خطوط همدما، خطوط جریان و خط آنتروپی کل برای آب و نانوسیال آب - اتیلن گلیکول - اکسید

آلــومينيم در g=0,02،  $Gr=10^4$ ،  $\varphi=0,02$ ، در اعــداد ريچاردسون مختلف در دو حالت ( $U_0$ ) و ( $V_0$ -)، نشان داده شده است. در حالت ( $-U_0$ )، با کاهش عدد ریچاردسون، گردابهی اولیه تحت تاثیر سرعت ضلع بالایی محفظه به طرف چپ متمایل میشود، این در حالی است که با افزایش قدرت جریان، در اعداد ریچاردسون کم گردابههای ثانویه تحت تاثیر گردابه اولیه شکل می گیرند. در حالاتی که گردابهی ثانویه تشکیل می شود، مرکز گردابه های ثانویه با کاهش عدد ریچاردسون به طرف بالا متمایل شده و در عین حال این گردابههای ثانویه بزرگتر نیز می شوند. با کاهش عدد ریچاردسون جریان بیشتر تحت تاثیر سرعت دیوارهی بالایی قرار گرفته و گردابه در جهت حرکت دیواره کشیده می شود. کشیدگی گردابه باعث اشغال فضای کمتری از محفظه شده و در نتیجه فضای مناسبی در پایین محفظ ه برای ایجاد گردابههای ثانویه فراهم می شود. با افزایش عدد ریچاردسون سرعت دیوارهی بالایی کم شده و جابهجایی طبيعي قوت مي گيرد و تنها يك گردابه بزرگ ولي با قدرت کم شکل می گیرد.

در حالت (۷۰-)، با کاهش عدد ریچاردسون، گردابهی اولیه تحت تاثیر سرعت دیواره سمت چپ محفظه به طرف پایین متمایل میشود، این در حالی است که با افزایش قدرت جریان، در اعداد ریچاردسون کم گردابههای ثانویه تحت تاثیر گردابه اولیه شکل میگیرند. در حالاتی که گردابهی ثانویه تشکیل میشود، مرکز گردابههای ثانویه با گردابهی ثانویه تشکیل میشود، مرکز گردابههای ثانویه با افزایش عدد ریچاردسون به طرف چپ متمایل میشود. با افزایش عدد ریچاردسون سرعت دیوارهی سمت چپ کم شده و جابهجایی طبیعی شدت میگیرد و گردابهای بزرگ با قدرت کم بهوجود میآید. تراکم خطوط جریان در نزدیکی دیواره چپ از ویژگیهای جریان در اعـداد ریچاردسون کم میباشد.

در حالــت (U<sub>0</sub>-)، در تمــامی اعــداد ریچاردسون تــراکم خطــوط دمـا ثابــت کــه نشــان از انتقــال حــرارت بیشتر دارد، در نزدیکــی دیــوارهی گــرم جـانبی پـایینی زیاد میباشد. ایـن رفتـار بـا وجـود

گردابههای اولیه در این ناحیه توجیه پذیر است. در حالی که با افزایش عدد ریچاردسون از تــراکم خطــوط دمــا ثابــت در نزدیکــی دیـواره گرم افقے کاستہ میشود. این رفتار متناسب با تشکیل گردابههای ثانویه در فضای بالایی سمت راست محفظه میباشد. با کههش عدد ریچاردسون از تراکم خطوط دما در ضلع بالایی کاسته شده و درعوض تراکم خطوط دما ثابت در دیـواره سـمت چـپ افـزایش مییابـد. در حالـت اعــداد ( $-U_0$ ) مشــابه حالــت ( $-V_0$ )، در تمــامی اعــداد ریچاردسون تـراکم خطـوط دمـا ثابـت، در نزدیکـی ديوارهی گرم جانبی پايينی زياد میباشد. و با افزایش عدد ریچاردسون از تراکم خطــوط دمــا ثابــت در نزدیکــی دیــواره گــرم افقــی کاسته می شود. در تمامی اعداد ریچاردسون تراکم خطوط دما ثابت در فضای بالایی سمت راست محفظه زیاد میباشد.

در حالت ( $-U_0$ )، تمایل خطوط آنتروپی کل به ط\_رف فض\_ای ب\_الایی محفظ\_ه در س\_مت راس\_ت بیشتر است. این مطلب با توجه به تمایل خطوط دما ثابت و خطوط جريان به اين ناحيه كه نشان از انتقال حرارت و گردش بیشتر جریان در این ناحیه دارد، توجیه پذیر است. با کاهش عدد ریچاردسون تراکم خطوط آنتروپی در نزدیکی جـداره بـالایی بـه دلیـل افـزایش آنتروپـی تولیدی ناشی از اصطکاک بیشتر میشود. در حالــت ( $V_0$ )، تــراکم خطـوط آنتروپــی کـل در تمامی اعداد ریچاردسون در مجاورت دیوارهی گرم پایینی سمت راست زیاد میباشد که بهدلیل مقدار انتقال حرارت بیشتر در این ناحیه می باشد. در نزدیکی دیوارهی گرم افقی بــهجز در اعــداد ریچاردسـون ۱/۱ و ۰/۱ کـه گردابههای ثانویه شکل میگیرد و باعت توليد آنتروپي، ناشي از انتقال حرارت و

اصطکاک میشود، تراکم خطوط آنتروپی کل ناچیز است. با کاهش عدد ریچاردسون تراکم خطوط آنتروپی کل در نزدیکی جداره جانبی سمت چپ بهدلیل افزایش آنتروپی تولیدی کل ناشی از افزایش سرعت و در نتیجه افزایش اصطکاک و همچنین انتقال حرارت جابهجایی بیشتر، افزایش مییابد.

در شـكل (۴) تغییـرات عـدد ناسـلت متوسـط روی دیوارههـای گـرم بـر حسـب كسـر حجمـی نـانوذرات در اعـداد ریچاردسـون مختلـف در دو حالـت ( $U_0$ -) و ( $V_0$ -)، ارائـه شـده اسـت. در تمـامی اعـداد ریچاردسـون بـا افـزایش کسـر حجمـی اعـدد ناسـلت متوسـط افـزایش مییابـد. ایـن عـدد ناسـلت متوسـط افـزایش مییابـد. ایـن مطلـب تاییـد میكنـد بـا كـاهش عـدد ریچاردسـون از ۱۰۰ بــه ۲۰/۰، در حالت ( $U_0$ -) ریچاردسـون از ۱۰۰ بــه ۲۰/۰، در حالت ( $U_0$ -) بیشترین افــزایش عــدد ناسـلت در الا0.04 و بیشترین افــزایش عــدد ناسـلت در ا $V_0$ -) نیز بیشترین افــزایش عــدد ناسـلت در ا $V_0$ -) و Ri=0.04 و Ri=0.01 راز ۲۰/۳۲ به ۲۵/۸۶ روی میدهد.

در شــكل (۵) تغییــرات آنتروپــی تولیــدی كـل، حرارتـی و اصـطكاكی بـر حسـب كسـر حجمـی بـرای اعـداد ریچاردسـون مختلـف در دو حالـت ( $-U_0$ ) و ( $-V_0$ ) نشان داده شـده است. بـا توجـه بـه مقـادیر عـدد بیـژن جدول ۵ مشخص است كـه در آنتروپـی تولیـدی كـل سـهم آنتروپـی تولیـدی ناشـی از حـرارت بسـیار بیشـتر از سـهم آنتروپـی تولیـدی ناشـی اصـطكاكی میباشـد، لـذا آنتروپـی تولیـدی كـل و اصـطكاكی میباشـد، لـذا آنتروپـی تولیـدی كـل و رفتـار عـدد ناسـلت متوسـط دارنـد. تغییـرات رفتـار عـدد ناسـلت متوسـط دارنـد. تغییـرات آنتروپـی تولیـدی اصـطكاكی بـر حسـب كسـر رفتـار مـداد ریچاردسـون مختلـف بـه جز ریچاردسـون (-1) تقریبـا ثابـت اسـت. در Ri=0.01 در هـر دو حالـت ( $-U_0$ ) و ( $-U_0$ ) بـا

افزایش کسر حجمی آنتروپی تولیدی اصطکاکی افزایش مییابد.

جدول ۵- عدد بیژن در اعداد ریچاردسون و کسرهای حجمی مختلف در دو حالت ( $U_0$ ) و ( $V_0$ -)

	)	°/ J	( )))	
	Ri	$\varphi=0$	<i>φ</i> =0.02	<i>φ</i> =0.04
	0.01	0.295	0.299	0.295
<i>U</i> =-1	1	0.973	0.974	0.973
	100	0.999	0.999	0.999
	0.01	0.251	0.254	0.249
V=-1	1	0.963	0.964	0.963
	100	0.999	0.999	0.999

جدول ۶- مقادیر  $|\Psi|_{max}$  در اعداد ریچاردسون مختلف برای نانوسیال آب-کسید آلومینیم در 0.02

₽ •••• J- N:::-: P · -:: ? + · U::-: F ·				
- <i>V</i>	-U	Ri		
0.077	0.080	0.01		
0.083	0.084	0.1		
0.079	0.083	1		
0.079	0.079	10		
0.076	0.092	100		

این مطلب با توجه به اینکه کاهش عدد ریچاردسون نشان دهنده افزایش سرعت دیواره و در نتیجه افزایش اصطکاک میباشد توجیه پذیر است. برای حالیت ( $U_0$ ) بیشیترین مقیدار  $|\Psi|_{max}$  در همــهی کسـرهای حجمـی برابـر بـا ۰/۰۹۲ بـوده، در Ri=100 و در  $\varphi=0$  روی میدهـــد و بــرای حالــــت (۰۷۰) در همهی کسرهای حجمـی برابـر بـا ۰/۰۸۳ بوده و در Ri=0.01 و در φ=0.01 رخ میدهد. در جدول ۶ مقادیر  $|\Psi|_{max}$  در اعداد ریچاردسون مختلف  $\varphi=0.02$  برای نانوسیال آب- اتیلن - اکسید آلومینیم در برای دو حالت ( $U_0$ ) و ( $V_0$ ) نشان داده شده است. برای حالت ( $U_0$ ) بیشترین و کمترین مقادیر عدد بیژن در همهی کسرهای حجمی به ترتیب برابر با ۱۹۹۹ و ۲۹۵/۰ بوده، و در Ri=100 و Ri=0.01 روی میدهد و برای حالت (- $V_0$ ) بیشترین و کمترین مقادیر عدد بیژن در همهی کسرهای حجمی به ترتیب برابر با ۰/۹۹۹ و ۰/۲۹۴ بوده، و باز هم در Ri=100 و Ri=0.01 روی میدهد.

در جدول ۵ مقادیر عدد بیژن در اعداد ریچاردسون و کسرهای حجمی مختلف در دو حالت (U0-) و (V0-) آورده شده است.

۵- نتیجهگیری

میدان جریان، انتقال حرارت و تولید آنتروپی در جابهجایی ترکیبی نانوسیال آب اتیلن – اکسید آلومینیم با خواص متغیر در محفظهی  $\Gamma$  شکل به صورت عددی با روش حجم محدود و الگوریتم سیمپلر بررسی شد. مطالعه محدود و الگرایتم سیمپلر بررسی شد. مطالعه محدد دیچاردسون ۱۰/۰، ۱، ۱، ۱ و ۱۰۰، عدد گراشف ۱۰۴ و در دو حالت (U-) و (V-) انجام شد. بر اساس نتایج عددی مشاهده شد که:

- در تمامی اعداد ریچاردسون با افزایش
   کسر حجمی عدد ناسلت متوسط افزایش
   می یابد.
- با کاهش عدد ریچاردسون از ۱۰۰ به ۱۰/۰۱ در حالت ( $U_0$ ) بیشترین افزایش عدد ناسلت در Ri=0.01 و  $\varphi$  (از q-0.04 به  $\varphi$  (از ۲۸/۳۷ و در حالت ( $V_0$ -) نیز بیشترین Ri=0.01 اف\_زایش ع\_دد ناس\_لت در Ri=0.01 و  $\varphi$ 0.04 و
- در تمامی اعداد ریچاردسون با افزایش کسر
   حجمی آنتروپی کل و حرارتی رفتاری مشابه
   رفتار عدد ناسلت دارند.
- تغییرات آنتروپی تولیدی اصطکاکی بر حسب کسر حجمی در اعداد ریچاردسون مختلف به جز ریچاردسون ۱۰/۰ تقریبا ثابت است. در Ri=0.01 در هر دو حالت (-U0) و (-V0) با افرایش کسر حجمی آنتروپی

سرعت مرجع	$U_0$	ت علائم	۶- فهرس
مختصات دکارتی (m)	<i>x</i> , <i>y</i>	عدد بیژن	Be
مختصات بی بعد دکارتی	Χ, Υ	ظرفیت گرمایی ویژه سیال(Jkg <sup>-1</sup> K <sup>-1</sup> ))	$C_p$
ضریب پخش حرارتی ( m <sup>2</sup> s <sup>-1</sup> )	α	عدد گراشف	Gr
ضریب انبساط حرارتی (K <sup>-1</sup> )	β	$({ m m.s}^{-2}$ ) شتاب جاذبه (	g
لزجت (kgm <sup>-2</sup> s <sup>-1</sup> )	μ	اندازه ارتفاع محفظه مثلثی (m)	Н
$({ m m}^2{ m s}^{-1})$ ( ${ m m}^2{ m s}^{-1}$ ) لزجت سینماتیکی	ν	هدایت حرارتی (Wm <sup>-1</sup> K <sup>-1</sup> )	k
دمای بی بعد	θ	اندازه قاعده محفظه مثلثی (m)	l
زاویه ساقهای مثلث با قاعده	θs	اندازهی بیبعد قاعده محفظه	L
چگالی (kgm <sup>-3</sup> )	ρ	عدد ناسلت	Nu
ضریب بازگشتناپذیری	χ	فشار (kgm <sup>-1</sup> s <sup>-2</sup> )	р
کسر حجمی نانوذرات	arphi	فشار بي بعد	Р
تابع جريان	Ψ	عدد رایلی	Ra
تابع جریان بیبعد	Ψ	عدد ریچاردسون	Ri
	۷– بانویس ها	عدد رينولدز	Re
	avg	عدد پرانتل	Pr
	c	آنتروپی تولیدی کل (J/K)	S gen
سرع	f	آنتروپی تولیدی ناشی از حرارت (J/K)	$S'''_{gen,h_0}$
تمارد	gen	آنتروپی تولیدی ناشی از اصطکاک	C ///
گونیدی	Н	(J/K)	υ <sub>gen,μ</sub>
يرم :اندر ال	nf	دما (K)	Т
نوسیاں	n	مولفه های سرعت ( m.s <sup>-1</sup> )	и, v
كره	Ч	مولفه های بی بعد سرعت	U,V

## ۸- مراجع

- Angirasa, D., Mahajan, R.L. (1993). "Natural Convection from L-Shaped Corners with Adiabatic and Cold Isothermal Horizontal Walls". Journal of Heat Transfer, Vol. 115, pp. 149-157.
- [2] Tasnim, S.H., Mahmud, S. (2006). "Laminar Free Convection inside an Inclined L-Shaped Enclosure". International Communications in Heat and Mass Transfer, Vol. 33, pp. 936-942.
- [3] Choi, S. U. S., Eastman, J. A. (1995). "Enhancing thermal conductivity of fluids with nanoparticles, International Mechanical Engineering Congress and Exhibition". San Francisco, Calif, USA
- [4] Das, S.K., Putra, N., Thiesen, P., Roetzd, W. (2003)."Temperature dependence of thermal conductivity enhancement for nanofluids". Journal of Heat Transfer, Vol. 125, pp. 567-574.

- [5] Mansour, M.A., Mohamed, R.A., Abd-Elaziz, M.M., Ahmed, S.E. (2010). "Numerical simulation of mixed convection flows in a square lid-driven cavity partially heated from below using nanofluid". International Communications in Heat and Mass Transfer, Vol. 37, pp. 1504–1512.
- [6] Ghasemi, B., Aminossadati, S.M. (2010). "Mixed convection in a lid-driven triangular enclosure filled with nanofluids". International Communications in Heat and Mass Transfer, Vol. 37, pp. 1142–1148.
- [7] Sheikhzadeh, G.A., Ebrahim Qomi, M., Hajialigol, N., Fattahi, A. (2012). "Numerical study of mixed convection flows in a lid-driven enclosure filled with nanofluid using variable properties". International Results in Physics, Vol. 2, pp.5–13
- [8] Chamkhaa, Ali J., Abu-Nada, Eiyad. (2012). "Mixed convection flow in single- and double-lid driven square cavities filled with water–Al2O3 nanofluid: Effect of viscosity models". European Journal of Mechanics B/Fluids.
- [9] Abbasian Arani, A.A., MazroueiSebdani, S., Mahmoodi, M., Ardeshiri, A., Aliakbari. M. (2012). "Numerical study of mixed convection flow in a lid-driven cavity with sinusoidal heating on side walls using nanofluid". Superlattices and Microstructures, Vol. 51, pp.893–911.
- [10] Ilis, G.G., Mobedi, M., Sunden, B. (2008). "Effect of aspect ratio on entropy generation in a rectangular cavity with differentially heated vertical walls". International Communications in Heat and Mass Transfer, Vol. 35, pp. 696–703.
- [11] Varol, Y., Oztop, H.F., Koca, A. (2008). "Entropy generation due to conjugate natural convection in enclosures bounded by vertical solid walls with different thicknesses". International Communications in Heat and Mass Transfer, Vol. 35, pp. 648–656.
- [12] Famouri, M., Hooman, K. (2008). "Entropy generation for natural convection by heated partitions in a cavity". International Communications in Heat and Mass Transfer, Vol. 35, pp. 492–502.
- [13] Khorasanizadeh, H., Amani, J., Nikfar, M. (2012). "Numerical investigation of Cu-water nanofluid natural convection and entropy generation within a cavity with an embedded conductive baffle". Scientia Iranica F, Vol. 19, pp. 1996–2003.
- [14] Mahmoudi, A.H., Pop, I., Shahi, M., Talebi, F. (2013), "MHD natural convection and entropy generation in a trapezoidal enclosure using Cu–water nanofluid". Computers & Fluids, Vol.72, pp. 46–62.
- [15] Incropera, F. P., Dewitt. D. P. "Fundamentals of Heat and Mass Transfer". JOHN WILEY& SONS New-York.
- [16] Ogut, E.B. (2009). "Natural convection of water-based nanofluids in an inclined enclosure with a heat source". International Journal of Thermal Sciences, Vol.48, pp. 2063–2073.
- [17] Abu-Nada, E., Masoud, Z., Hijazi A. (2008). "Natural convection heat transfer enhancement in horizontal concentric annuli using nanofluids", International Communications in Heat and Mass Transfer, Vol.35, pp. 657–665.
- [18] Arefmanesh, A., Amini, M., Mahmoodi, M., Najafi, M. (2012). "Buoyancy-driven heat transfer analysis in two-square duct annuli filled with a nanofluid". European Journal of Mechanics B/Fluids, Vol.33, pp. 95–104.
- [19] Abu-nada, E., Oztop, H. (2009). "Effect of inclination angle on natural convection in enclosures filled with Cu water nanofluid". International Journal of Heat and Fluid Flow, Vol.30, pp. 669–678.
- [20] Vajjha, R.S., Das, D.K. (2009) "Experimental determination of thermal conductivity of three nanofluids and development of new correlations", International Journal of Heat and Mass Transfer, Vol. 52, pp. 4675–4682.
- [21] Chamkha, A. J., Abu-Nada, Eiyad. (2012). "Mixed convection flow in single- and double-lid driven square cavities filled with water–Al2O3 nanofluid Effect of viscosity models". European Journal of Mechanics B/Fluids, Vol. 36, pp. 82–96
- [22] Oliveski, R.D.C., Macagnan, M.H. and Copetti, J.B. (2009) "Entropy generation and natural convection in rectangular cavities", Applied. Thermal Engineering, Vol. 29, pp. 1417–1425.