

# نشریه علمی مکانیک سازه‌ها و شاره‌ها

DOR:

## کاربرد روش شبکه بولتزمن مبتنی بر اختلاف - محدود برای شبیه سازی انتقال حرارت جابجایی مغشوش نانوسیال

احمدرضا رحمتی<sup>۱\*</sup>، امیر عربی<sup>۲</sup> و علی غیبی<sup>۳</sup>

<sup>۱</sup> استادیار، دانشکده مهندسی مکانیک، دانشگاه کاشان، کاشان

<sup>۲</sup> دانشجوی کارشناسی ارشد، دانشکده مهندسی مکانیک، دانشگاه کاشان، کاشان

<sup>۳</sup> دانشجوی دکتری، دانشکده مهندسی مکانیک، دانشگاه کاشان، کاشان

مقاله مستقل، تاریخ دریافت: ۱۳۹۸/۰۶/۲۶؛ تاریخ بازنگری: ۱۳۹۹/۰۵/۲۱؛ تاریخ پذیرش: ۱۴۰۰/۰۳/۰۳

### چکیده

در کار حاضر برای اولین بار با استفاده از روش شبکه بولتزمن مبتنی بر اختلاف - محدود انتقال حرارت جابجایی مغشوش نانوسیال درون محفظه مربعی شکل و کanal شبیه سازی شده و تاثیر عوامل مختلف از جمله عدد رایلی، کسر حجمی نانوسیال و عدد رینولدز بررسی شده است. برای مدل سازی جریان مغشوش، از روش شبیه سازی گردابه های بزرگ استفاده شده است. جریان انتقال حرارت جابجایی طبیعی داخل حفره برای محدوده عدد رایلی  $10^3$  تا  $10^{10}$  و محدوده کسر حجمی ۰ تا ۱ درصد بررسی شده است. جریان انتقال حرارت جابجایی اجباری داخل کanal برای محدوده عدد رینولدز ۵۰ تا ۳۰۰۰ و محدوده کسر حجمی ۰ تا ۱ درصد بررسی شده است. نتایج نشان می دهد که روش شبکه بولتزمن مبتنی بر اختلاف - محدود توانایی شبیه سازی جریان های مغشوش را در هندسه های مختلف دارد؛ همچنین نتایج نشان می دهد، در انتقال حرارت جابجایی آزاد داخل حفره با افزایش عدد رایلی و افزایش کسر حجمی نانوذرات، نرخ انتقال حرارت افزایش می یابد. در انتقال حرارت جابجایی اجباری داخل کanal، با افزایش عدد رینولدز و افزایش کسر حجمی نانوذرات نرخ انتقال حرارت افزایش می یابد.

**کلیدوازگان:** روش شبکه بولتزمن مبتنی بر اختلاف-محدود؛ جریان مغشوش؛ انتقال حرارت؛ نانوسیال.

## Application of Finite-Difference Based Lattice Boltzmann Method for Numerical Simulation of Nanofluid Turbulent Convection in channel

A.R. Rahmati<sup>1,\*</sup>, A. Arabi<sup>2</sup>, A. Gheibi<sup>3</sup>

<sup>1</sup> Assistant Professor, Department of Mechanical Engineering, University of Kashan, Kashan, Iran.

<sup>2</sup> M.Sc. Student, Department of Mechanical Engineering, University of Kashan, Kashan, Iran.

<sup>3</sup> Ph.D. Student, Department of Mechanical Engineering, University of Kashan, Kashan, Iran.

### Abstract

In the present work, for the first time, using the finite - difference based lattice Boltzmann method, the convection heat transfer of the nanofluid in a cavity and channel is simulated. And also the effects of various factors such as Rayleigh number, nanofluid volume fraction and Reynolds number have been investigated. The Large Eddy Simulation (LES) method applied for modeling the turbulent flow. The natural convection heat transfer in the cavity for the Rayleigh range of  $10^3$  to  $10^{10}$  and the volume fraction range of 0 to 1% has been evaluated. The forced convection heat transfer convection in the channel for the Reynolds number range of 50 to 3000 and the volume fraction range of 0 to 1% has been evaluated. The results show that the finite - difference based lattice Boltzmann method is able to simulate turbulent flows in different geometries. The results also show that natural convection heat transfer in the cavity, by enhancing Rayleigh number and the nanofluid volume fraction, the heat transfer rate increases. The forced convection heat transfer in the channel, enhancing the Reynolds number and enhancing the volume fraction of nanoparticles increases the heat transfer rate.

**Keywords:** Finite - Difference Based Lattice Boltzmann Method; Turbulent Flow; Heat Transfer; Nanofluid.

\* نویسنده مسئول؛ تلفن: ۰۳۱۵۵۹۱۳۴۲۹؛ فکس: ۰۳۱۵۵۵۱۱۱۲۱

آدرس پست الکترونیک: [ar\\_rahmati@kashanu.ac.ir](mailto:ar_rahmati@kashanu.ac.ir)

**۱- مقدمه**

دوتایی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. سیال موجود در محفظه، نانو سیال آب-مس، آب-مس اکسید و آب-آلومینیوم اکسید بود. نتایج نشان داد که اثرات کسر حجمی نانوذرات مس، بیشتر از مس اکسید و آلومینیوم اکسید است. علاوه بر این، افزایش عدد رینولدز منجر به کاهش اثر غلظت نانوذرات می شود. هی و همکاران [۹] در سال ۲۰۱۱ انتقال حرارت جابجایی طبیعی نانو سیال آب-آلومینیوم اکسید در یک محفظه مربعی را با استفاده از مدل گرمایی اسکالر خنثی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. نتایج آنها نشان داد که عدد ناسلت متوسط با افزایش کسر حجمی نانوذرات، کاهش می یابد. این کاهش در اعداد رایلی بالا، بیشتر است. رحمتی و همکاران [۱۰] در سال ۲۰۱۲، انتقال حرارت جابجایی طبیعی در یک محفظه مربعی را با استفاده از مدل گرمایی اسکالر خنثی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. سیال مورد استفاده نانو سیال آب-مس بود. نتایج نشان داد که نانوذرات در هر عدد گراش، نرخ انتقال حرارت را به میزان زیادی افزایش می دهد؛ همچنین نرخ انتقال حرارت نانو سیال با افزایش کسر حجمی نانوذرات، بیشتر می شود. گایت و همکاران [۱۱] در سال ۲۰۱۲، انتقال حرارت جابجایی طبیعی در محفظه مربعی پرشده با نانو سیال آب-مس در حضور منبع حرارتی را با استفاده از مدل گرمایی اسکالر خنثی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. آنها فرض کردند که منبع حرارتی یا دما ثابت است یا دارای یک شار حرارتی ثابت است. نتایج نشان داد که با افزایش کسر حجمی، عدد ناسلت افزایش می یابد؛ همچنین نتایج آنها برای یک منبع حرارتی دما ثابت نشان می دهد که برای یک کسر حجمی مشخص برای نانوذرات، انتقال حرارت با افزایش اندازه منبع حرارتی، بهبود یافته است. فتاحی و همکاران [۱۲] در سال ۲۰۱۲، انتقال حرارت جابجایی طبیعی در یک محفظه حاوی نانو سیال را با استفاده از مدل گرمایی تابع توزیع دوتایی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. سیال موجود در محفظه، نانو سیال آب-آلومینیوم اکسید و آب-مس بود. نتایج نشان داد که با افزایش کسر حجمی نانوذرات، عدد ناسلت متوسط برای هر دو نانو سیال افزایش یافته است. مهریزی و همکاران [۱۳] در سال ۲۰۱۳، انتقال حرارت جابجایی ترکیبی نانو سیال در یک محفظه مربعی را با استفاده از مدل گرمایی

انتقال حرارت جابجایی درون محفظه ها کاربردهای مهمی در بسیاری از حوزه های مهندسی از قبیل، خنک کاری تجهیزات الکترونیکی، راکتورهای هسته ای، جمع آوری انرژی خورشیدی و طراحی حرارتی ساختمان ها دارد و توسط محققان زیادی بررسی شده است [۳-۱]. در این کاربردها با توجه به نوع فرآیند کاهش یا افزایش انتقال حرارت، جابجایی مورد نظر است.

با توسعه روز افزون سیستم های مصرف کننده انرژی و با توجه به محدودیت منابع تامین کننده انرژی بهینه سازی این سیستم ها امروزه مورد توجه بسیاری از محققان قرار گرفته است. به منظور بهینه سازی سیستم های گرمایی و رسیدن به راندمان بالا در انتقال گرما راهکارهای متفاوتی پیشنهاد می شود. از جمله این راهکارهای می توان به تغییر پارامترهای هندسی، شرایط مرزی و یا افزایش رسانایی گرمایی سیال اشاره کرد. یکی از روش های نوین برای افزایش رسانایی گرمایی سیالات، افزودن ذرات بسیار ریز جامد با رسانایی گرمایی بالاتر است. با پیشرفت علم نانو و ایجاد دسترسی به ذرات در ابعاد نانومتر استفاده از ذرات جامد در این ابعاد پیشنهاد می شود، چرا که استفاده از ذرات درشت تر مشکلاتی مانند، گرفتگی مجازی، ته نشین شدن، رسوب گذاری و خوردگی را به همراه می آورد. از ویژگی های جایگزینی نانو سیالات می توان به افزایش انتقال گرمایی جابجایی اشاره کرد.

برای شبیه سازی عددی جریان در محفظه ها روش های گوناگونی وجود دارد که یکی از این روش ها، روش شبکه بولتزمن است [۱-۷]. در دهه ای اخیر، روش شبکه بولتزمن به عنوان روشی جدید در مقایسه با روش های مرسوم در دینامیک سیالات محاسباتی برای حل مسائل جریان سیال مورد توجه بسیاری از محققان قرار گرفته است. از کاربردهای روش شبکه بولتزمن، می توان به شبیه سازی جریان سیال و انتقال حرارت در جریان با مرزهای پیچیده، جریان های چند فازی، نانو سیالات و جریان سیال غیر نیوتونی اشاره کرد.

نعمتی و همکاران [۸] در سال ۲۰۱۰، انتقال حرارت جابجایی ترکیبی حاوی نانو سیالات، در یک محفظه با درپوش متحرک را با استفاده از مدل گرمایی تابع توزیع

تابع توزیع دوتایی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. نتایج آنها نشان داد که با افزایش عدد رایلی و کسر حجمی، عدد ناسلت افزایش یافت؛ همچنین زمانی که طول محفظه افزایش می‌یابد، عدد ناسلت افزایش اما زمانی که عرض محفظه را افزایش می‌دهیم، عدد ناسلت کاهش می‌یابد.

سجادی و همکاران [۱۹] در سال ۲۰۱۲، انتقال حرارت جابجایی طبیعی مشوش نانوسيال را در یک محفظه با استفاده از مدل گرمایی تابع توزیع دوتایی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. نتایج نشان داد که در تمام اعداد رایلی با افزایش کسر حجمی نانوذرارات عدد ناسلت افزایش می‌یابد. سیدیک و همکاران [۲۰] در سال ۲۰۱۳، انتقال حرارت جابجایی اجباری مشوش حاوی نانوسيال داخل کانال را با استفاده از مدل گرمایی تابع توزیع دوتایی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی نمودند. نتایج نشان داد که با افزایش عدد رینولدز انتقال حرارت افزایش می‌یابد. به وجود آمدن گردابه‌ها در ابتدا و انتهای محفظه، باعث افزایش انتقال حرارت می‌شود. افزایش کسر حجمی نانوذرارات، باعث افزایش انتقال حرارت در تمامی اعداد رینولدز می‌شود. این افزایش در اعداد رینولدز بالاتر بیشتر است. بهرامی و باقری [۲۱] در سال ۲۰۱۷، انتقال حرارت جابجایی اجباری مشوش نانوسيال را با استفاده از مدل گرمایی تابع توزیع دوتایی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی نمودند. نتایج نشان داد که با افزایش قطر نانوذرارات عدد ناسلت و ضریب اصطکاک کاهش می‌یابد؛ همچنین با افزایش کسر حجمی عدد ناسلت و ضریب اصطکاک افزایش یافته‌ند؛ همچنین نتایج روش شبکه بولتزمن برای جریان سیال مشوش با نتایج موجود تطابق خوبی دارد.

رحمتی و همکاران [۲۲] در سال ۲۰۱۷، شبیه سازی انتقال حرارت جابجایی طبیعی مشوش حاوی نانوسيال را با استفاده از مدل گرمایی تابع توزیع دوتایی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. نتایج آنها نشان داد که استفاده از نانوسيال به علت ضریب هدایت بالای مس، باعث افزایش انتقال حرارت و همچنین افزایش عدد ناسلت می‌شود.

یکی از نقاط ضعف روش شبکه بولتزمن، یکسان بودن گام مکانی و گام زمانی است که باید برابر با واحد لحظه

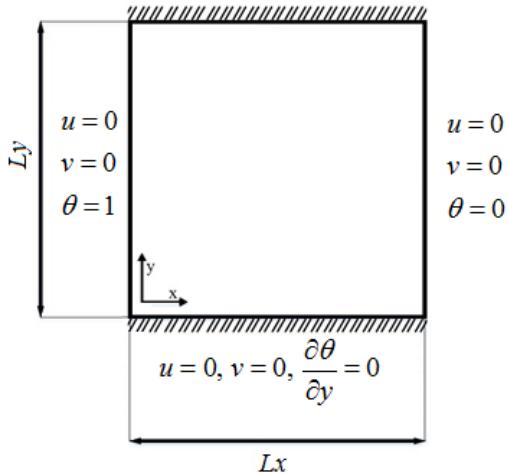
تابع توزیع دوتایی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. محفظه دارای دریچه‌های ورودی و خروجی و یک مانع گرم در مرکز آن است. نتایج نشان داد که با اضافه کردن نانوذرارات به سیال اولیه و افزایش غلظت حجم نانوذرارات، نرخ انتقال حرارت در اعداد ریچاردسون و موقعیت‌های مختلف دریچه خروجی، افزایش می‌یابد. سجادی و کفایتی [۱۴] در سال ۲۰۱۵ انتقال حرارت جابجایی طبیعی در یک کانال با استفاده از مدل گرمایی تابع توزیع دوتایی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی نمودند. نتایج آنها نشان داد که عدد ناسلت متوسط با افزایش عدد رایلی افزایش پیدا می‌کند. افزایش نسبت منظری باعث می‌شود که انتقال حرارت در اعداد رایلی مختلف کاهش پیدا کند. رحمتی و همکاران [۱۵] در سال ۲۰۱۶، انتقال حرارت جابجایی ترکیبی نانوسيال یک محفظه را با استفاده از مدل گرمایی تابع توزیع دوتایی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. محفظه دارای دو لبه متحرک و عایق و دو دیواره مجاور با توزیع دمای سینوسی است. نتایج آنها نشان داد که اثر تغییرات انحراف فاز در اعداد ریچاردسون کم، بر الگوی جریان تأثیر نمی‌گذارد؛ همچنین با کاهش عدد ریچاردسون، عدد ناسلت افزایش می‌یابد؛ بنابراین انتقال حرارت افزایش می‌یابد. کی و همکاران [۱۶] در سال ۲۰۱۷، انتقال حرارت جابجایی طبیعی نانوسيال را با استفاده از مدل گرمایی اسکالر خنثی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. نتایج نشان داد که نانوذرارات با قطر کم به صورت واضح نسبت به نانوذرارات با قطر بیشتر، سبب بهبود انتقال حرارت می‌شوند؛ همچنین میانگین عدد ناسلت با افزایش نسبت ابعاد محفظه، کسر حجمی نانوذرره و عدد رایلی افزایش می‌یابد. شیخ الاسلامی و همکاران [۱۷] در سال ۲۰۱۷، انتقال حرارت جابجایی طبیعی نانوسيال داخل محفظه مربعی را با استفاده از مدل گرمایی تابع توزیع دوتایی روش شبکه بولتزمن شبیه سازی کردند. محفظه حاوی نانوسيال آب-آلومینیوم اکسید و آب-تبیتانیوم اکسید بود. نتایج نشان داد که افزایش عدد ناسلت تابعی از عدد رایلی و کسر حجمی نانو ذرات است؛ همچنین تأثیر کسر حجمی نانو ذرات در اعداد رایلی پایین در مقایسه با اعداد رایلی بالا بیشتر است. رحمتی و طاهری [۱۸] در سال ۲۰۱۷، انتقال حرارت جابجایی طبیعی داخل محفظه را با استفاده از مدل گرمایی

## ۲- هندسه و شرایط مرزی

۱- انتقال حرارت جابجایی طبیعی داخل حفره

شکل ۱ هندسه و شرایط مرزی حفره مورد استفاده برای شبیه سازی در کار حاضر را نشان می دهد. همانطور که از شکل ۱ مشاهده می شود، تمامی دیوارها ساکن هستند. سرعت سیال روی دیوار سمت راست و چپ صفر و دمای روی آنها بترتیب صفر ( $\theta=0$ ) و یک ( $\theta=1$ ) است. سرعت و گرادیان دما روی دیوارهای بالایی و پایینی صفر است. محدوده تغییرات عدد رایلی در جریان آرام  $10^3 \leq Ra \leq 10^6$  و در جریان مغشوش  $10^8 \leq Ra \leq 10^{10}$  بوده و مطالعه برای کسرهای حجمی  $0 \% \leq \varphi \leq 1 \%$  انجام شده است؛ همچنین در این مطالعه از نانوسيال آب - مس استفاده شده که خواص فیزیکی نانوسيال مورد نظر در جدول ۱ آورده شده است.

$$u = 0, v = 0, \frac{\partial \theta}{\partial y} = 0$$



شکل ۱- هندسه و شرایط مرزی کanal

جدول ۱- خواص فیزیکی آب و مس [۱۰]

آب	مس	خواص فیزیکی
۴۱۸۲	۳۸۳	$C_p (\text{kJ/kg K})$
۰/۶	۴۰۰	$k (\text{W/mK})$
۰/۰۰۱۰۰۳	-	$\mu (\text{N.s/m}^2)$
۹۹۸/۲	۸۹۵۴	$\rho (\text{kg/m}^3)$

می شود. به منظور بهبود کارایی محاسباتی روش شبکه بولتزمن می توان، معادله گسسته شده شبکه بولتزمن را با استفاده از روش هایی نظیر، اختلاف محدود، حجم محدود، اجزا محدود و غیره گسسته سازی کرد و گام مکانی و گام زمانی را از هم جدا کرد و گام مکانی را بصورت متغیری بین صفر تا یک لحاظ کرد.

شای و همکاران [۲۲] در سال ۲۰۱۷ با استفاده از روش شبکه بولتزمن مبتنی بر روش اختلاف محدود جریان آرام داخل حفره، جریان حول یک سیندلر و جریان حول دو سیندلر را شبیه سازی کردند و نشان دادند که این روش را می توان بخوبی برای شبیه سازی جریان های لزج در هندسه های مختلف استفاده کرد.

یانگ و همکاران [۲۴] در سال ۲۰۱۷ با استفاده از روش شبکه بولتزمن مبتنی بر روش اختلاف محدود انتقال حرارت جابجایی طبیعی داخل حفره قطبی مورب را شبیه سازی کردند و نشان دادند که این روش را می توان بخوبی برای شبیه سازی انتقال حرارت جابجایی طبیعی داخل حفره قطبی مورب در زوایای انحنا و اعداد رایلی مختلف استفاده کرد.

کانو و همکاران [۲۵] در سال ۲۰۱۸ با استفاده از روش شبکه بولتزمن مبتنی بر روش اختلاف محدود جریان همدمای داخل یک کanal را شبیه سازی کردند و قابلیت این روش را در بررسی جریان آرام و مغشوش داخل کanal نشان دادند.

خاکراه و همکاران [۲۶] در سال ۲۰۱۹ با استفاده از روش شبکه بولتزمن مبتنی بر روش اختلاف محدود انتقال حرارت جابجایی طبیعی و تولید آنتروپی نانوسيال آب-آلومینیوم اکسید داخل یک حفره را در محدوده اعداد رایلی  $10^3$  تا  $10^6$  شبیه سازی نمودند و قابلیت این روش را در بررسی جریان آرام داخل حفره نشان دادند.

با توجه به مروری که بر کارهای گذشته انجام شد، در مطالعات مذکور به بررسی کاربرد روش شبکه بولتزمن مبتنی بر روش اختلاف محدود در جریان مغشوش پرداخته نشده است؛ بنابراین در مطالعه حاضر به بررسی این روش در شبیه سازی جریان مغشوش نانوسيال در هندسه های مختلف با تغییر کمیت هایی نظیر کسر حجمی نانوسيال، عدد رایلی و عدد رینولدز پرداخته می شود.

معادلات حاکم در روش شبکه بولتزمن مبتنی بر اختلاف محدود برای توابع توزیع جریان و دما به ترتیب عبارتند از [۲۷]:

$$\frac{\partial f_i}{\partial t} + \mathbf{c}_i \nabla f_i = \frac{1}{\tau} (f_i^{eq} - f_i) \quad (1)$$

- مرحله برخورد

$$f_i(\mathbf{r} + \mathbf{c}_i \Delta t, t + \Delta t) = f_i(\mathbf{r}, t) + \frac{\Delta t}{\tau_v} [f_i^{eq}(\mathbf{r}, t) - f_i(\mathbf{r}, t)] \quad (2)$$

- مرحله انتشار

$$f_i(\mathbf{r}, t + \Delta t) = \frac{\gamma(1+\gamma)}{2} f_i(\mathbf{r} - \Delta \mathbf{r}, t) + (1-\gamma^2) f_i(\mathbf{r}, t) - \frac{\gamma(1-\gamma)}{2} f_i(\mathbf{r} + \Delta \mathbf{r}, t)$$

$$\frac{\partial g_i}{\partial t} + \mathbf{c}_i \nabla g_i = \frac{1}{\tau_c} (g_i^{eq} - g_i) \quad (3)$$

- مرحله برخورد

$$g_i(\mathbf{r} + \mathbf{c}_i \Delta t, t + \Delta t) = g_i(\mathbf{r}, t) + \frac{\Delta t}{\tau_c} [g_i^{eq}(\mathbf{r}, t) - g_i(\mathbf{r}, t)] \quad (4)$$

- مرحله انتشار

$$g_i(\mathbf{r}, t + \Delta t) = \frac{\gamma(1+\gamma)}{2} g_i(\mathbf{r} - \Delta \mathbf{r}, t) + (1-\gamma^2) g_i(\mathbf{r}, t) - \frac{\gamma(1-\gamma)}{2} g_i(\mathbf{r} + \Delta \mathbf{r}, t)$$

$\mathbf{c}_i$  بیانگر بردار سرعت گسسته،  $\Delta t$  گام زمانی شبکه،  $\tau_v$  و  $\tau_c$  به ترتیب بیانگر ضریب‌های تخفیف برای میدان‌های دما و جریان می‌باشند.  $f_i^{eq}$  و  $g_i^{eq}$  نشان دهنده توابع توزیع تعادلی محلی‌اند که با توجه به روابط زیر به ترتیب برای میدان‌های جریان و دما محاسبه می‌شوند:

$$f_i^{eq}(\mathbf{r}, t) = \omega_i \rho \left[ 1 + \frac{\mathbf{c}_i \cdot \mathbf{u}}{\mathbf{c}_s^2} + \frac{1}{2} \frac{(\mathbf{c}_i \cdot \mathbf{u})^2}{\mathbf{c}_s^4} - \frac{1}{2} \frac{\mathbf{u} \cdot \mathbf{u}}{\mathbf{c}_s^2} \right] \quad (5)$$

(۵)

## ۲-۲- انتقال حرارت جابجایی اجباری داخل کانال

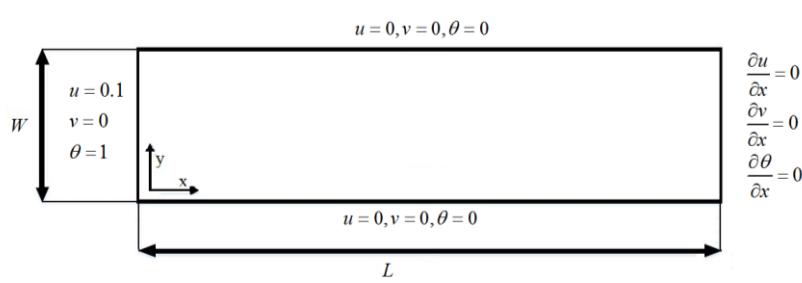
شکل ۲ هندسه و شرایط مرزی کانال مورد استفاده برای شبیه سازی در کار حاضر را نشان می‌دهد. همانطور که از شکل ۲ مشاهده می‌شود، سیال از سمت چپ با سرعت  $u=0.1$  و دما  $\theta=1$  وارد کانال می‌شود. سرعت و دما روی دیوارهای بالایی و پایینی صفر است و در خروجی کانال از شرط مرزی گرادیان صفر برای سرعت و دما استفاده می‌شود. محدوده تغییرات عدد رایلی در جریان آرام  $500 \leq Re \leq 3000$  در جریان منشوش  $2000 \leq Re \leq 3000$  بوده و مطالعه برای کسرهای حجمی  $0 \% \leq \varphi \leq 1\%$  انجام شده است.

همچنین در این مطالعه از نانوسیال آب - مس استفاده شده که خواص فیزیکی نانوسیال مورد نظر در جدول ۱ آورده شده است.

## ۳- روش شبکه بولتزمن مبتنی بر اختلاف - محدود

معادله بولتزمن مبتنی بر اختلاف محدود شامل دو بخش انتشار و برخورد است. در مرحله انتشار توابع توزیع در جهت سرعت خود به سمت گره‌های مجاور جاری می‌شوند و بخش برخورد بیانگر برخورد ذرات به یکدیگر، در محل برخورد نقاط شبکه است.

در این کار از دو تابع توزیع جداگانه برای میدان‌های جریان و دما استفاده شده است.  $f$  و  $g$  به ترتیب توابع توزیع برای جریان و دما است. این توابع برای بدست آوردن پارامترهای ماکروسکوپیک جریان مانند، سرعت، دما و فشار بکار می‌رود. نکته مهمی که باید به آن اشاره کرد، این است که در روش شبکه بولتزمن مبتنی بر اختلاف محدود تمامی پارامترها بدون بعد اند.



شکل ۲- هندسه و شرایط مرزی کانال

$$\begin{aligned} \frac{\partial u}{\partial x} &= 0 \\ \frac{\partial v}{\partial x} &= 0 \\ \frac{\partial \theta}{\partial x} &= 0 \end{aligned}$$

در این رابطه  $c$  به عنوان ثابت اسماگورینسکی در نظر گرفته می شود و در این کار برابر  $1/0$  فرض می شود [۲۸] و  $\Delta$  از  $\Delta = \sqrt{(\Delta x)^2 + (\Delta y)^2}$  بدست می آید؛ همچنین  $|\bar{S}|$  از رابطه زیر بدست آورده می شود:

$$|\bar{S}| = \sqrt{2\bar{S}_{\alpha\beta}\bar{S}_{\alpha\beta}} \quad (11)$$

$$\bar{S}_{\alpha\beta} = \frac{\left(\frac{\partial u_\beta}{\partial \alpha} + \frac{\partial u_\alpha}{\partial \beta}\right)}{2} \quad (12)$$

مدل گردابهای بزرگ به سادگی در روش شبکه بولتزمن مبتنی بر اختلاف محدود اعمال می شود که طی آن  $v$  بر ضریب تخفیف اثر می گذارد [۲۸-۳۰].

$$v_{total} = c_s^2 (\tau_v - 0.5) = v_0 + v_t \quad (13)$$

که در آن  $v_{total}$  و  $v_0$  به ترتیب ویسکوزیته کل و ویسکوزیته اولیه می باشند.

$$\tau_v = \frac{(v_0 + v_t)}{c_s^2} + 0.5 = \frac{v_0}{c_s^2} + 0.5 + \frac{v_t}{c_s^2} = \tau_0 + \frac{v_t}{c_s^2} \quad (14)$$

برای بدست آوردن  $v_t$  در روش شبکه بولتزمن داریم:

$$|\bar{S}| = \frac{3}{2\tau_v} |Q| \quad (15)$$

$$Q = \sum_{i=0}^8 e_{i\alpha} e_{i\beta} (f_i - f_i^{eq}) \quad (16)$$

اگر  $|\bar{S}|$  در رابطه (۱۰) قرار داده شود، نتیجه می شود:

$$v_t = (C\Delta)^2 \left( \frac{9}{4\tau_v^2} |Q|^2 + \frac{Pr}{Pr_t} \nabla T \cdot \frac{\vec{g}}{|\vec{g}|} \right)^{1/2} \quad (17)$$

و اگر معادله (۱۷) در معادله (۱۴) جایگزین شود، نتیجه می شود:

$$\tau_v = \tau_{v,0} + \frac{(C\Delta)^2 \left( \frac{9}{4\tau_v^2} |Q|^2 + \frac{Pr}{Pr_t} \nabla T \cdot \frac{\vec{g}}{|\vec{g}|} \right)^{1/2}}{c_s^2} \quad (18)$$

برای بدست آوردن ضریب تخفیف در معادله دما، داریم:

$$\tau_c = \tau_{c,0} + \frac{\alpha_t}{c_s^2} = \tau_{c,0} + \frac{Pr_t}{c_s^2} \quad (19)$$

که در آن  $\tau_{c,0} = \frac{\alpha_0}{c_s^2} + 0.5$  است.

$$g_i^{eq} = \omega_i T \left[ 1 + \frac{c_i \cdot u}{c_s^2} \right] \quad (4)$$

$T$  و  $u$  به ترتیب نشان دهنده چگالی، دما و سرعت ماکروسکوپیک است و توابع وزنی  $\omega_i$  برای مدل D2Q9 برابرند با:

$$\omega_i = \begin{cases} \frac{4}{9} & i = 0 \\ \frac{1}{9} & i = 1, 2, 3, 4 \\ \frac{1}{36} & i = 5, 6, 7, 8 \end{cases} \quad (5)$$

$c_s$  سرعت صوت و برابر است با:  $c_s = \frac{\Delta x}{\Delta t}$  و  $\frac{c}{\sqrt{3}}$  و  $\Delta y$  فواصل شبکه و  $\Delta t$  گام زمانی شبکه، برابر واحداند. سرعت گسسته شبکه  $c_i$  برای مدل D2Q9 به صورت رابطه (۵) تعریف می شود:

$$c_i = \begin{cases} 0 & i = 0 \\ c \left( \cos \left[ (i-1) \frac{\pi}{2} \right], \sin \left[ (i-1) \frac{\pi}{2} \right] \right) & i = 1-4 \\ c \sqrt{2} \left( \cos \left[ (i-5) \frac{\pi}{2} + \frac{\pi}{4} \right], \left[ (i-5) \frac{\pi}{2} + \frac{\pi}{4} \right] \right) & i = 5-8 \end{cases} \quad (6)$$

کمیتهای ماکروسکوپیک با استفاده از روابط زیر محاسبه می شود:

$$\rho = \sum_{i=0}^8 f_i \quad (7)$$

$$\rho u = \sum_{i=0}^8 c_i f_i \quad (8)$$

$$T = \sum_{i=0}^8 g_i \quad (9)$$

### ۳-۱-۳- روش شبیه سازی گردابه بزرگ

در این روش هدف اصلی به دست آوردن  $v_t$  و  $\alpha_t = \left( \frac{v_t}{Pr_t} \right)$  است که عدد پرانتل مغشوش است که برابر ۴ در نظر گرفته می شود. برای محاسبه  $v_t$  داریم:

$$v_t = (C\Delta)^2 \left( |\bar{S}|^2 + \frac{Pr}{Pr_t} \nabla T \cdot \frac{\vec{g}}{|\vec{g}|} \right)^{1/2} \quad (10)$$

### ۵- نحوه محاسبه عدد ناسلت

عدد ناسلت موضعی ( $y$ )  $Nu(y)$  بصورت رابطه (۲۴) بیان می‌شود:

$$Nu(y) = -\left(\frac{\partial T}{\partial x}\right) \frac{1_x}{T_H - T_L} \quad (24)$$

عدد ناسلت متوسط  $Nu_{avg}$  نیز با رابطه (۲۵) محاسبه می‌شود:

$$Nu_{avg} = \int_0^1 Nu(y) dy \quad (25)$$

### ۶- روابط مربوط به خواص نانوسيال

خواص نانوسيال شامل چگالی، ظرفیت گرمایی، ضریب انبساط حجمی، لزجت دینامیکی موثر، ضریب پخش حرارتی نانوسيال، ضریب هدایت حرارتی موثر برای مدل خواص ثابت، ضریب هدایت حرارتی موثر برای مدل خواص متغیر به ترتیب با استفاده از روابط ارائه شده محاسبه می‌شود [۳۲]:

$$\rho_{nf} = (1 - \varphi)\rho_{bf} + \varphi\rho_{np} \quad (20)$$

$$(\rho C_p)_{nf} = (1 - \varphi)(\rho C_p)_{bf} + \varphi(\rho C_p)_{np} \quad (21)$$

$$(\rho\beta)_{nf} = (1 - \varphi)(\rho\beta)_{bf} + \varphi(\rho\beta)_{np} \quad (22)$$

$$k_{nf} = k_{bf} \left(1 - \frac{3\varphi k_{bf} \left(1 - \frac{k_{np}}{k_{bf}}\right)}{k_{np} \left(1 + 2\frac{k_{bf}}{k_{np}}\right) + \varphi k_{bf} \left(1 - \frac{k_{np}}{k_{bf}}\right)}\right) \quad (23)$$

### ۷- نتایج

#### ۱- انتقال حرارت جابجایی طبیعی داخل حفره

##### ۱-۱- انتخاب شبکه مناسب

به منظور انتخاب شبکه‌ای مناسب که نتایج را از شبکه مستقل کند، مقادیر عدد ناسلت متوسط در جدول ۲ و تغییرات دما بر حسب  $y$  در شکل ۳ در چهار شبکه یکنواخت با تعداد نقاط مختلف  $40 \times 40$ ،  $80 \times 80$ ،  $120 \times 120$  و  $160 \times 160$  بدست آمده و با یکدیگر مقایسه شده‌اند. این مقادیر در شبکه‌های یکنواخت با عدد رایلی  $10^6$  و کسر حجمی نانوذرات صفر، به دست آمده‌اند. برای جریان مغذوش مقادیر عدد ناسلت متوسط در جدول ۳ و تغییرات دما بر حسب  $y$  در شکل ۴ در نقاط  $80 \times 80$ ،  $120 \times 120$ ،  $160 \times 160$ ،  $200 \times 200$  و  $240 \times 240$  با عدد رایلی  $10^6$  و کسر حجمی صفر آورده شده است. همان‌طور که مشاهده می‌شود، عدد

### ۴- شرایط مرزی در روش شبکه بولتزمن

یکی از مهمترین و تعیین کننده‌ترین موضوعات در شبکه سازی جریان با استفاده از روش شبکه بولتزمن، دقت در مدل‌سازی شرایط مرزی است. تعیین شرایط مرزی برای معادلات ناویر- استوکس به نوعی آسان و ساده است، ولی برای شبکه بولتزمن این گونه نیست. در این روش توابع توزیع ورودی به دامنه حل باید روی مرزها مشخص شود؛ بنابراین برای یک شرط مرزی معین، معادلات مناسبی به منظور محاسبه توابع توزیع روی مرزها نیاز است.

#### ۴-۱- شرط مرزی کمانه کردن

شرط مرزی کمانه کردن برای مدل کردن شرط مرزی جامد ساکن یا متحرک و شرط عدم لغزش یا جریان روی موانع مورد استفاده قرار می‌گیرد. این روش کاملاً ساده است. به این صورت که ذرات ورودی از سمت مرز جامد به سمت دامنه جریان برگشت داده می‌شوند. در این تحقیق روی تمامی دیوارها از این شرط مرزی استفاده می‌شود.

#### ۴-۲- شرایط مرزی با سرعت مشخص

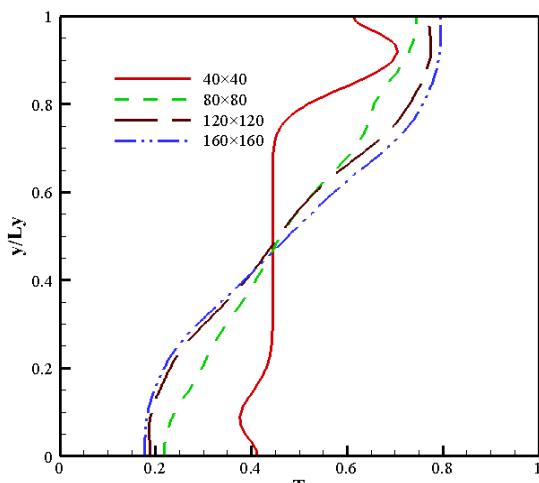
در اکثر کاربردهای عملی نظری جریان داخل کانال، معلوم بودن مولفه سرعت در مرز بسیار رایج است. روش زو و هی یکی از معروف‌ترین روش برای اعمال این شرط مرزی است که در مرجع [۳۱] توصیف شده است.

#### ۴-۳- شرط مرزی عایق

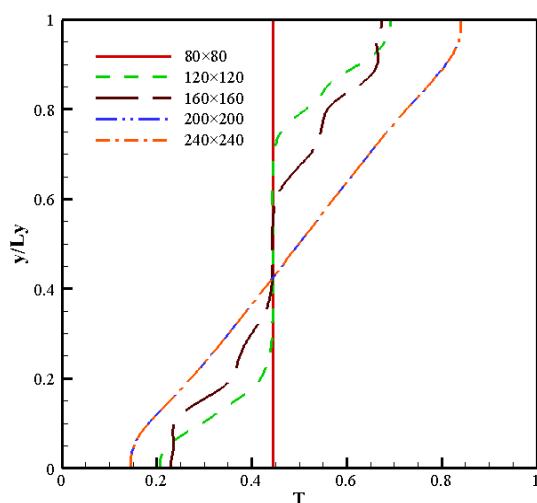
زمانی که یک مرز از هندسه مورد نظر ما عایق است، بیانگر این نکته است که هیچ انتقال حرارتی در جهت عمود بر آن سطح وجود ندارد و طبق قانون هدایت فوریه گرادیان دما در جهت عمود بر سطح صفر می‌شود. در این تحقیق روی دیوارهای بالایی و پایینی از این شرط مرزی استفاده می‌شود.

#### ۴-۴- شرط مرزی دما ثابت

در حالتی که دیوارهای دارای دمای ثابت باشد، از این شرط مرزی جهت محاسبه توابع توزیع استفاده می‌شود. در این تحقیق روی دیوارهای سمت چپ و راست از این شرط مرزی استفاده می‌شود.



شکل ۳- تغییرات سرعت در  $x=0.5$  برای تعداد نقاط مختلف شبکه در جریان آرام



شکل ۴- تغییرات دما در  $x=0.5$  برای تعداد نقاط مختلف شبکه در جریان مغشوش

تطابق خوبی را با کارهای قبلی نشان می‌دهد؛ لذا از صحت نتایج برنامه کامپیوتری اطمینان حاصل می‌شود.  
پس از بدست آوردن تعداد نقاط مناسب برای شبکه حل و اطمینان از صحت عملکرد برنامه محاسباتی، به حل مسئله مورد بررسی در این مطالعه پرداخته می‌شود. نتایج به صورت خطوط جریان، خطوط هم دما، میدان سرعت، نمودارهای عدد ناسلت محلی بررسی می‌شود. در تمامی حالات اثر کمیتهای مختلف مانند عدد رایلی و کسر حجمی نانوذرات موردن بررسی قرار می‌گیرد.

جدول ۲- عدد ناسلت متوسط محاسبه شده در جریان آرام در شبکه با اندازه‌های مختلف

ابعاد شبکه	عدد ناسلت متوسط
$40 \times 40$	۴/۸۳۲
$80 \times 80$	۵/۰۰۱
$120 \times 120$	۵/۱۰۹
$160 \times 160$	۵/۱۰۹

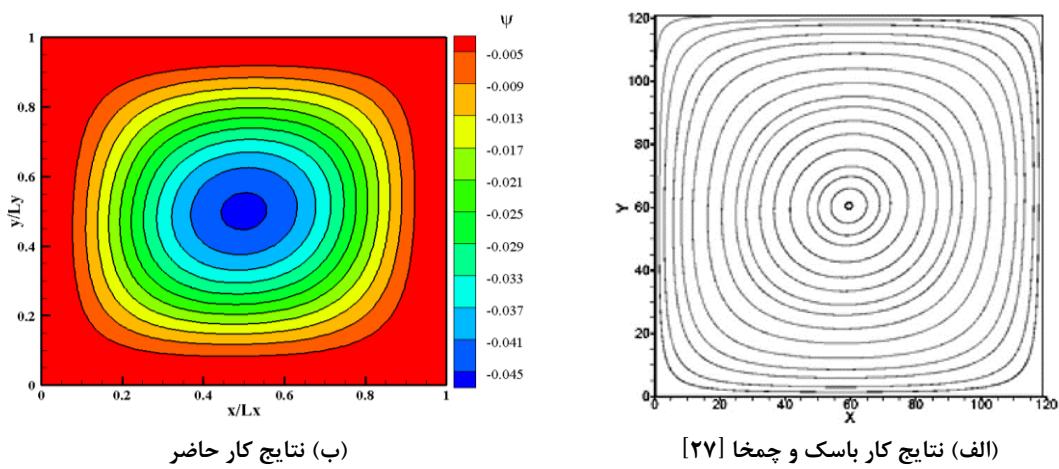
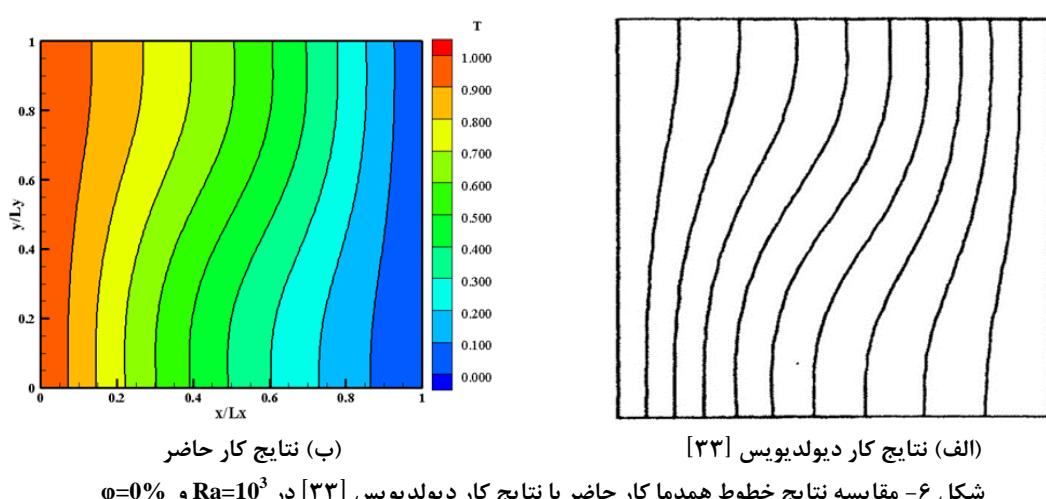
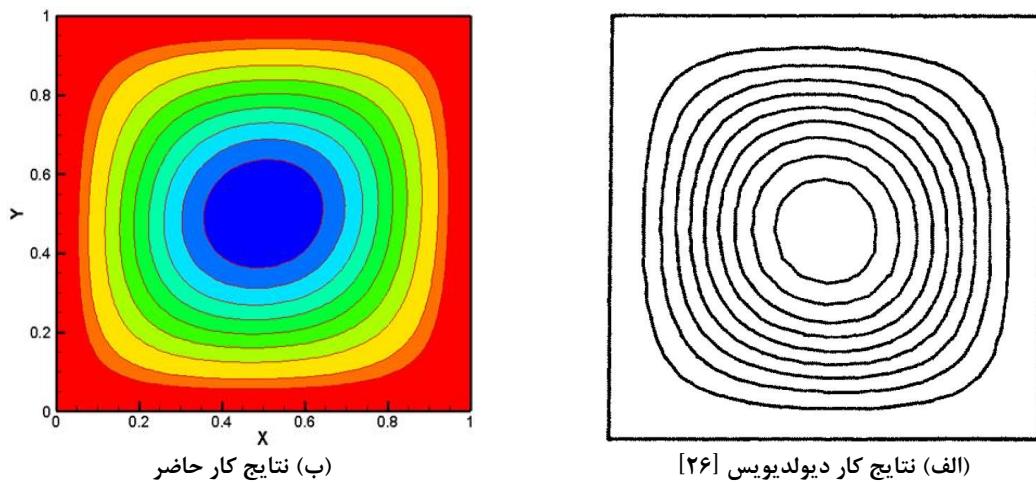
جدول ۳- عدد ناسلت متوسط محاسبه شده در جریان مغشوش در شبکه با اندازه‌های مختلف

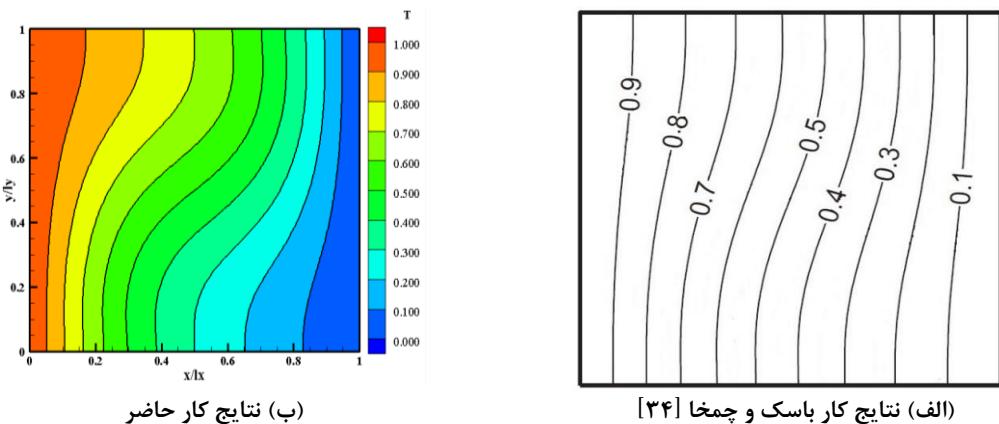
ابعاد شبکه	عدد ناسلت متوسط
$80 \times 80$	۸۸/۲۰۷
$120 \times 120$	۸۹/۴۱۷
$160 \times 160$	۸۹/۸۶۱
$200 \times 200$	۹۰/۰۳۹
$240 \times 240$	۹۰/۰۳۹

ناسلت متوسط در حالت  $120 \times 120$  برای جریان آرام و در حالت  $200 \times 200$  برای جریان مغشوش دارای کمترین مقدار خطاست و مقدار عدد ناسلت متوسط پس از آن تغییر محسوسی نکرده و ریز کردن شبکه باعث افزایش بیهوده حجم محاسبات می‌شود، لذا تعداد شبکه  $120 \times 120$  برای جریان آرام و تعداد شبکه  $200 \times 200$  برای جریان مغشوش مناسب است.

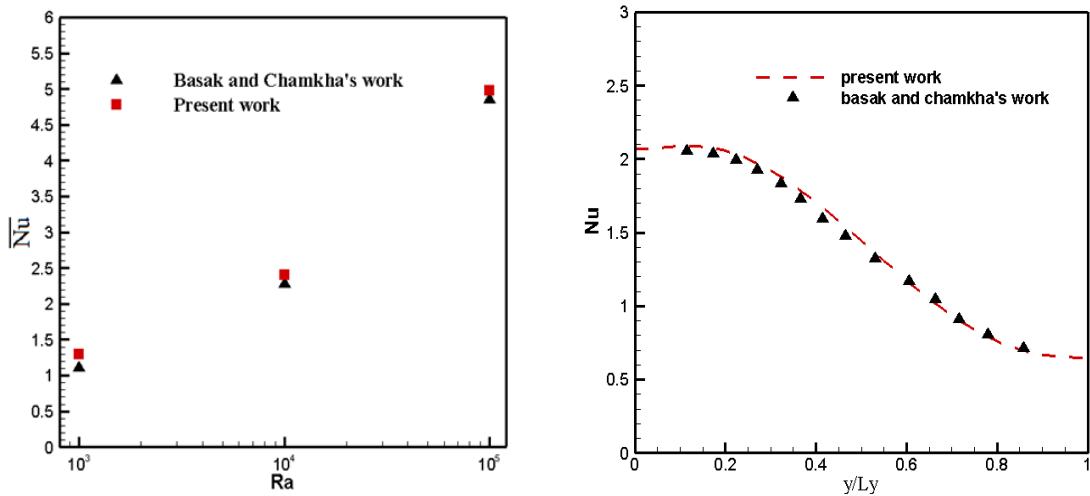
#### ۲-۱-۷- اعتبار سنجی

به منظور اعتبار سنجی نتایج، شبیه سازی انجام شده در اعداد رایلی و درصد کسرهای حجمی مختلف انجام شده و نتایج حاصل از آن در شکل های ۵ تا ۱۵ با نتایج کارهای دیولدیویس [۳۳]، باسک و چمخا [۳۴]، سجادی و همکاران [۳۵] مقایسه شده است. همان‌طور که مشاهده می‌شود، تفاوت مقادیر پارامترهای موردن بررسی بسیار ناچیز است و نتایج کار حاضر

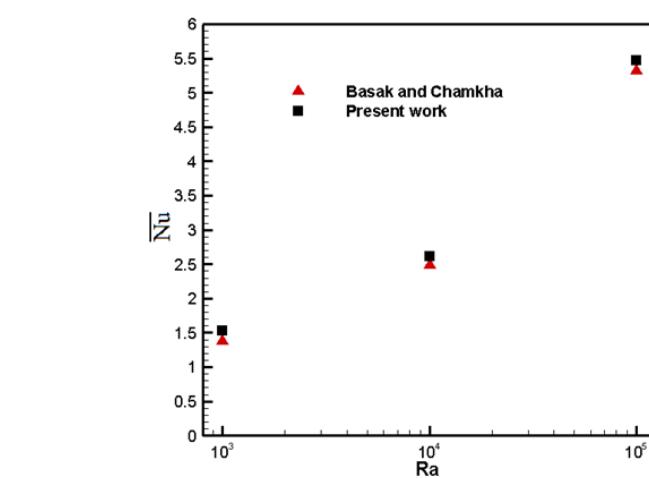


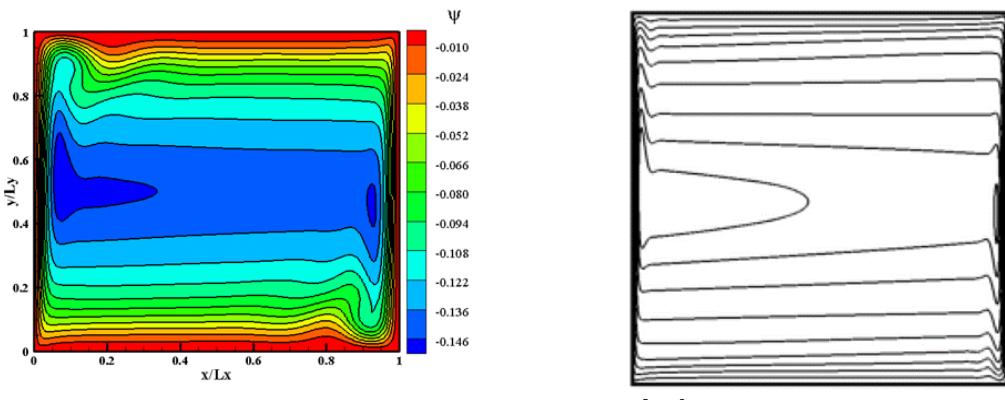


شکل ۸- مقایسه نتایج خطوط همدما کار حاضر با نتایج کار باسک و چمخا [۳۴] در  $\varphi=1\%$  و  $Ra=10^3$

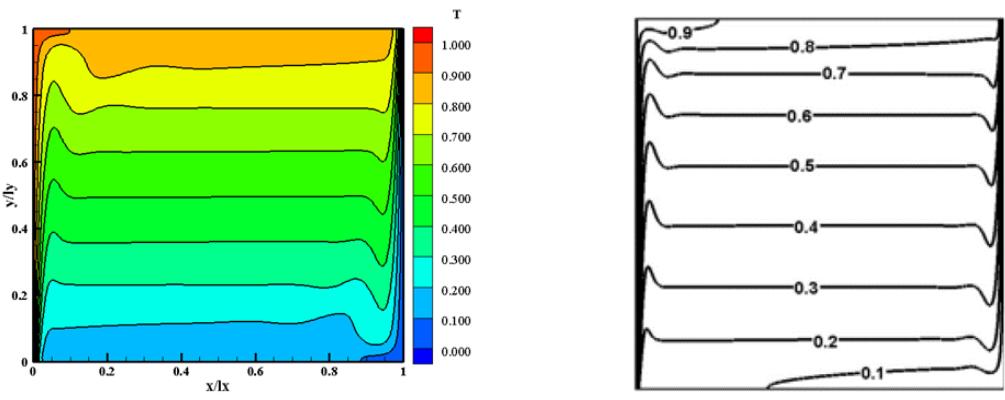


شکل ۱۰- مقایسه نتایج کار حاضر با نتایج کار باسک و چمخا  
 $\varphi=0\%$  و  $Ra=10^3$  در [۳۴]

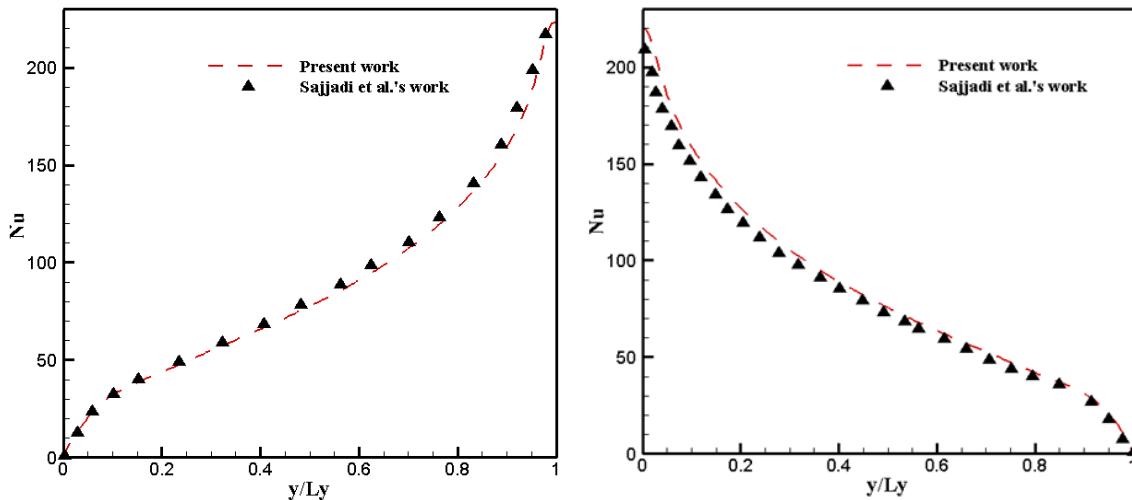




شکل ۱۲- مقایسه نتایج خطوط جریان کار حاضر با نتایج کار سجادی و همکاران [۳۵] در  $\varphi=0\%$  و  $\text{Ra}=10^9$



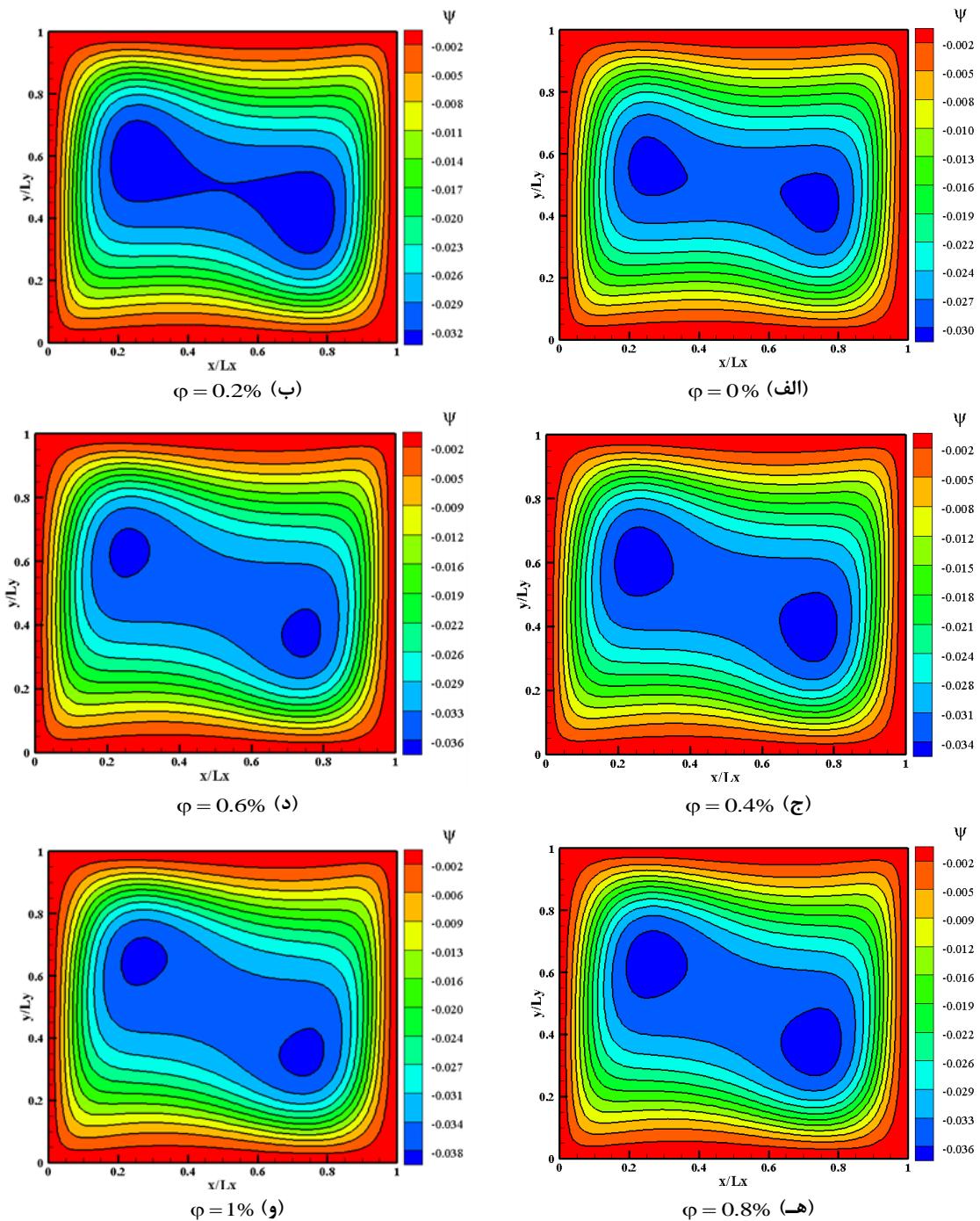
شکل ۱۳- مقایسه نتایج خطوط همدما کار حاضر با نتایج کار سجادی و همکاران [۳۵] در  $\varphi=0\%$  و  $\text{Ra}=10^9$



شکل ۱۴- مقایسه نتایج کار حاضر با نتایج کار سجادی و همکاران [۳۵] در  $\varphi=0\%$  و  $\text{Ra}=10^9$

$10^1$  در کسرهای حجمی  $0, 0/2, 0/4, 0/6, 0/8$  و درصد نشان داده شده است. برای تمام اعداد رایلی خطوط جریان در نزدیکی دیوارهای عمودی متراکم‌تر است که ناشی اعداد رایلی  $10^5$  و برای جریان مغفوش در اعداد رایلی  $10^9$

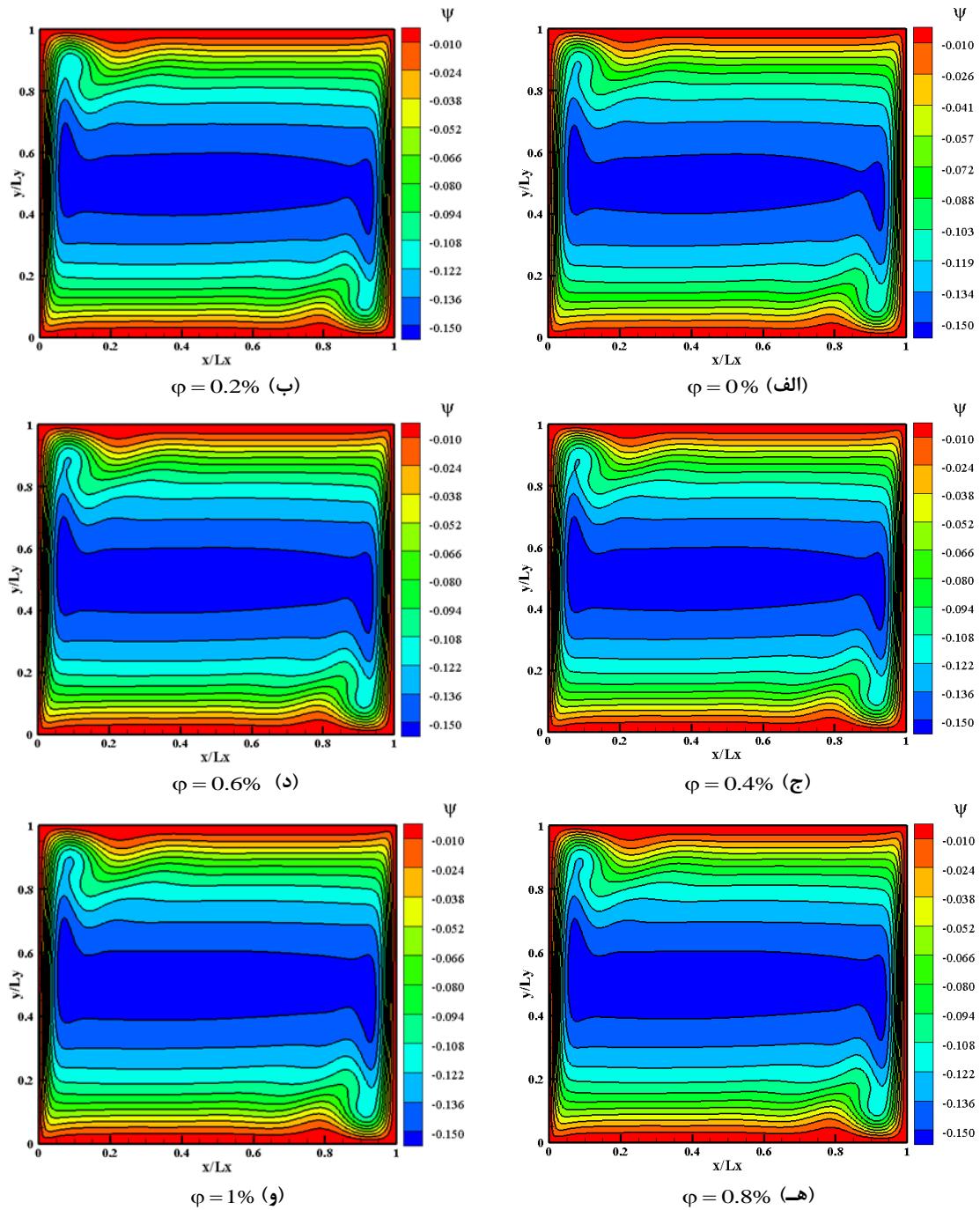
۷-۱-۳- بررسی خطوط جریان در محفظه در شکل‌های ۱۶ تا ۱۸ خطوط جریان برای جریان آرام در اعداد رایلی  $10^5$  و برای جریان مغفوش در اعداد رایلی  $10^9$



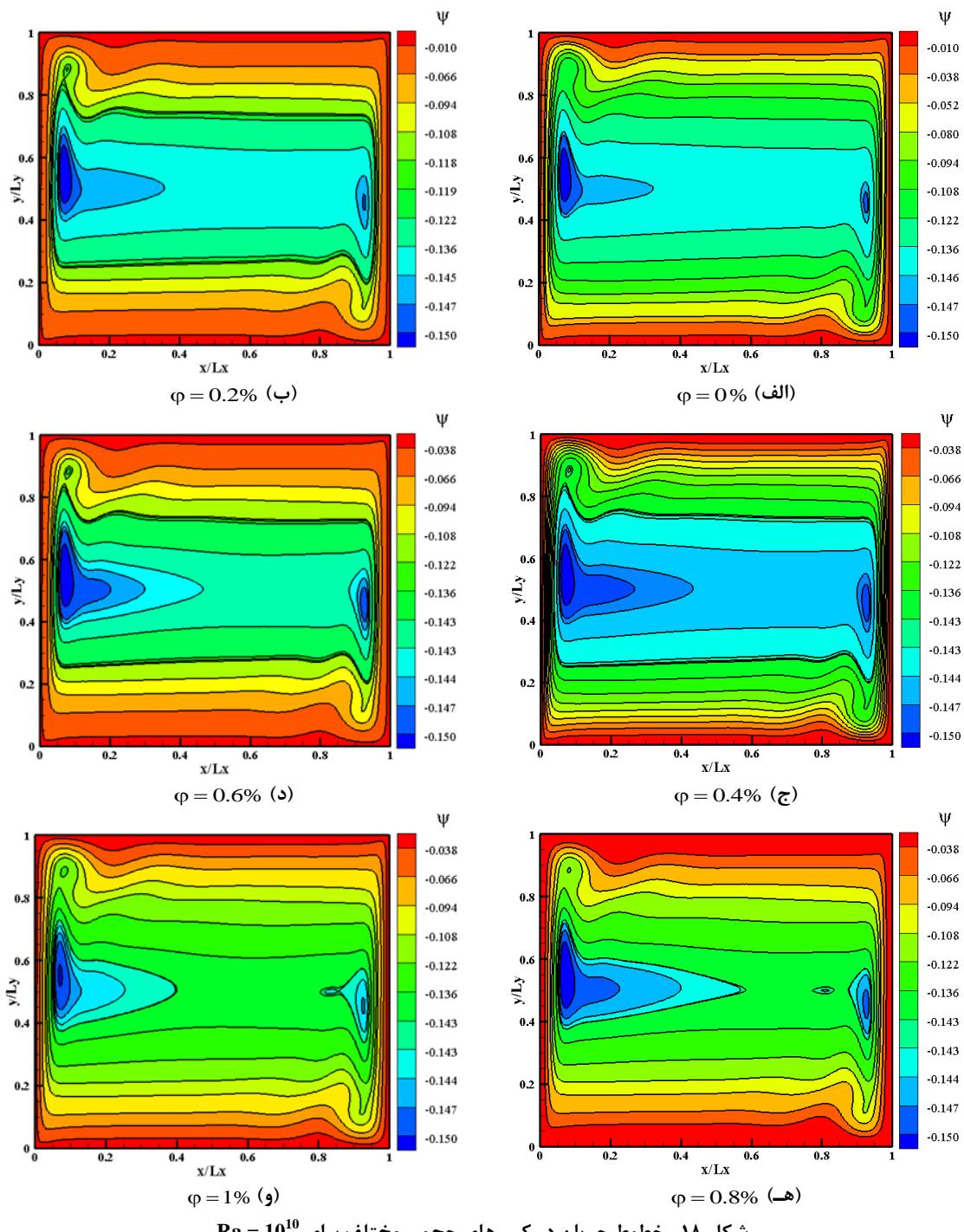
شکل ۱۶- خطوط جریان در کسرهای حجمی مختلف برای  $Ra=10^5$

دهنده قدرت کم جریان در مرکز و قدرت زیاد آن در کناره دیواها است. خطوط جریان در کناره‌های دیوارهای گرم و سرد به‌دلیل بیشتر بودن نیروی شناوری دارای تراکم است. با افزایش عدد رایلی مقدار بیشینه تابع جریان افزایش می‌یابد.

از سرعت بیشتر جریان در آن نواحی است. با افزایش عدد رایلی این تراکم بیشتر می‌شود. با توجه به خطوط جریان، به طور کلی مقادیر تابع جریان در قسمت‌های مرکزی محفظه از مقادیر تابع جریان در نواحی مرزی کمتر می‌باشند که نشان



شکل ۱۷- خطوط جریان در کسرهای حجمی مختلف برای  $Ra=10^9$



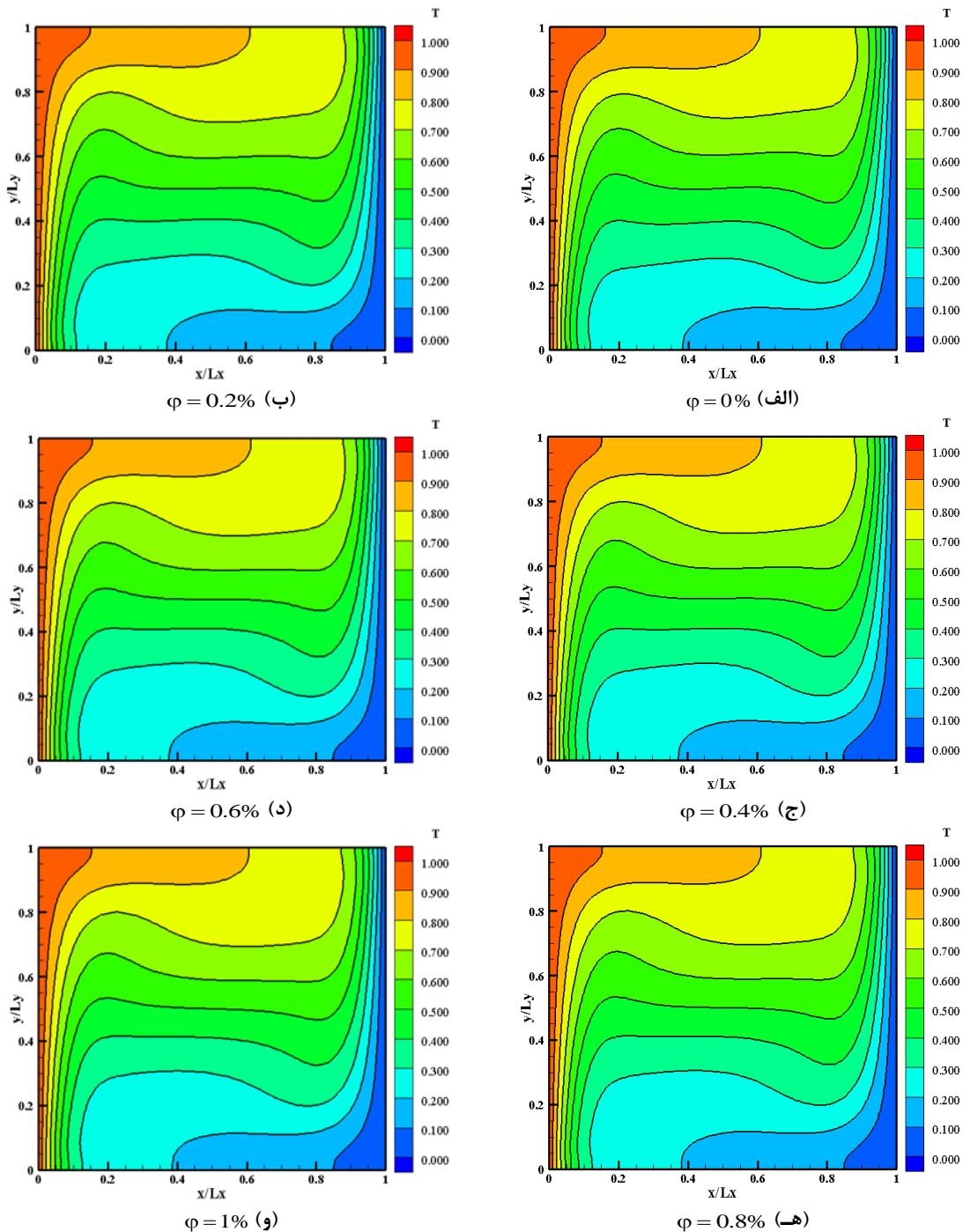
شکل ۱۸- خطوط جریان در کسرهای حجمی مختلف برای

و  $10^1$  در کسر حجمی  $0/1$ ،  $0/2$ ،  $0/4$ ،  $0/6$  و  $0/8$  در صد نشان داده شده است. با توجه به خطوط همدما، روی سطوح گرم و سرد در ناحیه بالا سمت راست و ناحیه پایین سمت

۴-۱-۷- بررسی خطوط همدما در محفظه در شکل های ۱۹ تا ۲۱ خطوط همدما برای جریان آرام در اعداد رایلی  $10^5$  و برای جریان مغشوش در اعداد رایلی  $10^9$

عمودی، گرادیان دما کاهش می‌باید. این تراکم خطوط بیشتر، نشان دهنده بالاتر بودن نرخ انتقال حرارت در این نواحی است. خطوط همدمان در قسمت‌های مرکزی محفظه

چپ بیشترین گرادیان دما مشاهده می‌شود که به ترتیب ناشی از برخورد سیال گرم با سطح سرد و برخورد سیال سرد با سطح گرم است و با حرکت جریان در امتداد هر دیوار

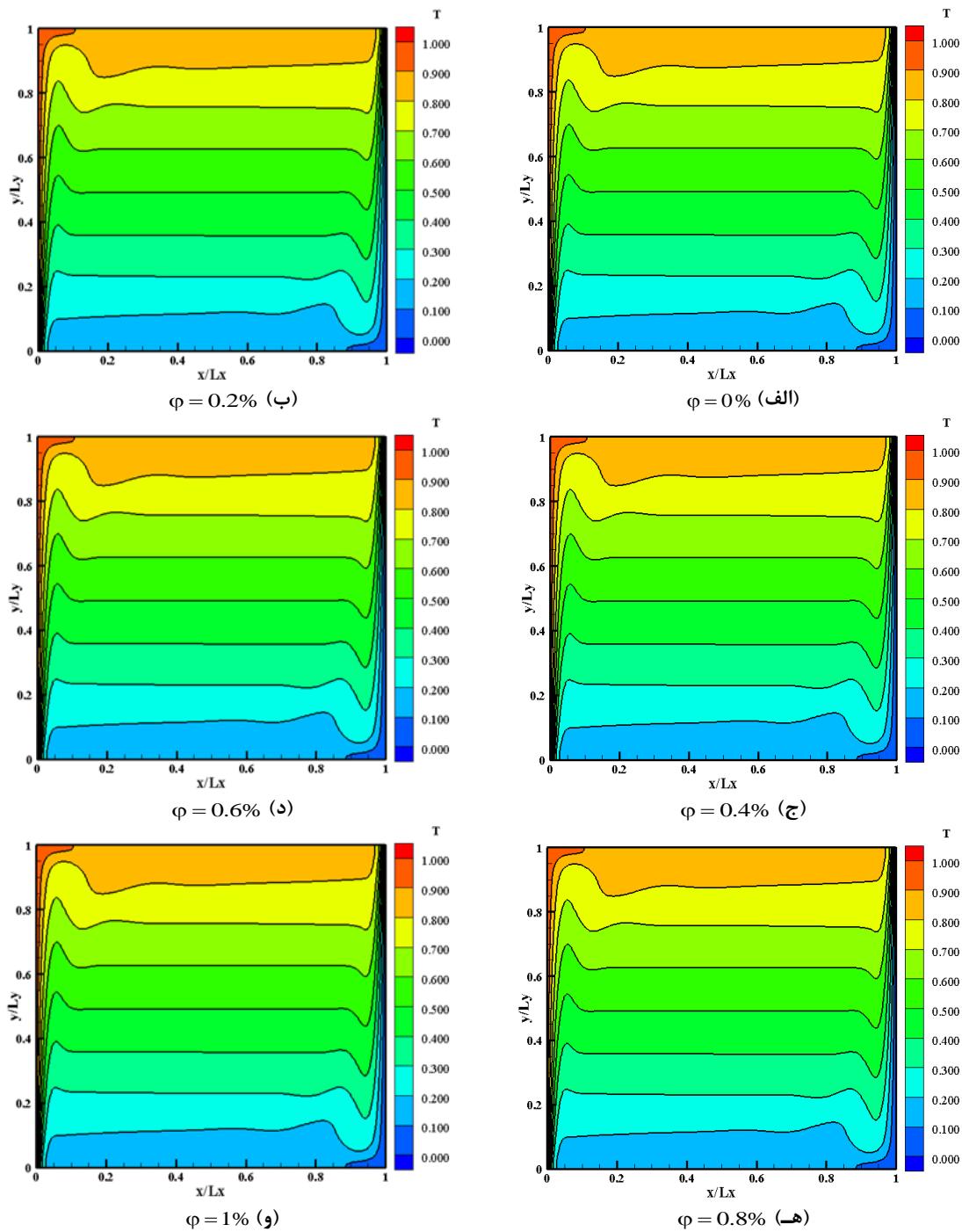


شکل ۱۹- خطوط همدمان در کسرهای حجمی مختلف برای

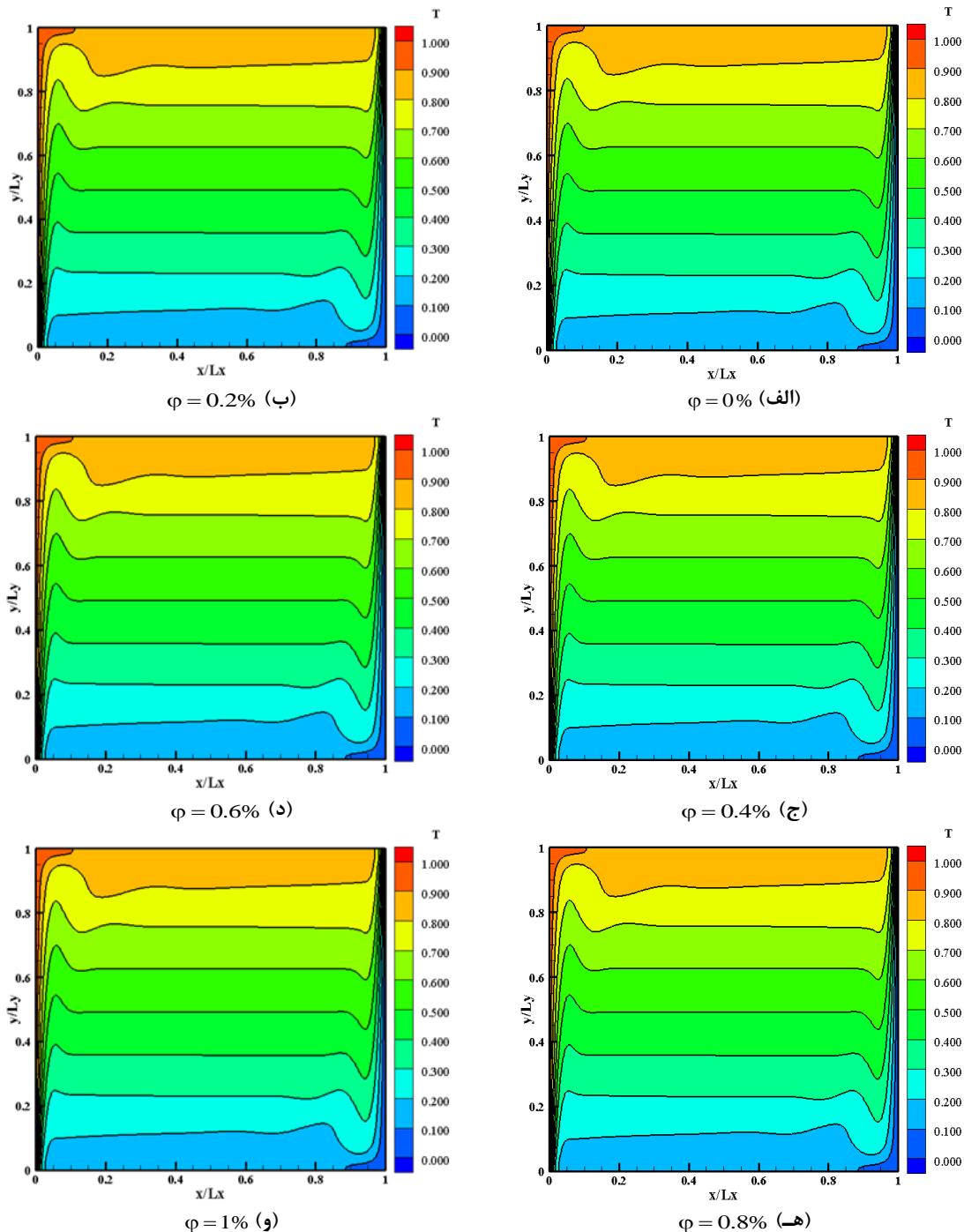
$$Ra=10^5$$

رایلی پایین هموار بودن خطوط همدما همچنین نشانه حاکمیت هدایت گرمایی است.

نسبتاً موازی و فواصل بیشتری از هم دارند که نشان دهنده سرعت پایین برای سیال در مرکز محفظه است. در اعداد



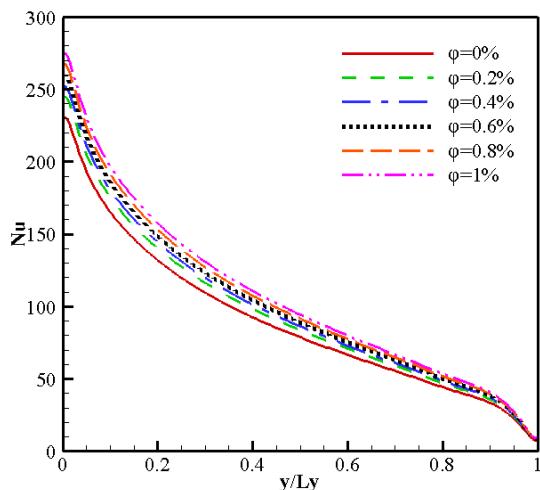
شکل ۲۰- خطوط همدما در کسرهای حجمی مختلف برای  $Ra=10^9$

شکل ۲۱- خطوط همدما در کسرهای حجمی مختلف برای  $Ra=10^{10}$ 

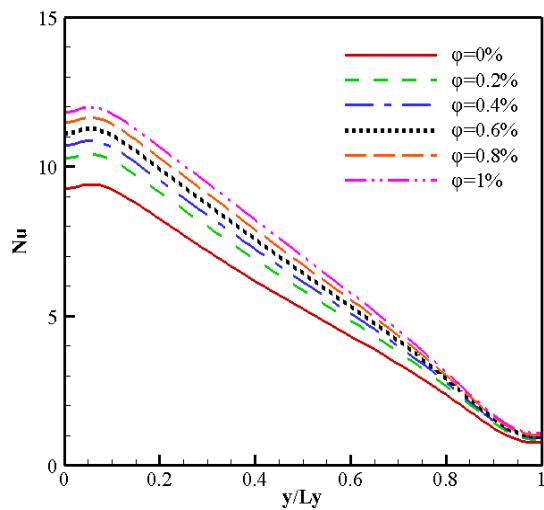
$10^1$  در کسر حجمی  $0, 0/2, 0/4, 0/6, 0/8$  و  $1$  درصد نشان داده شده است. همانطور که مشاهده می‌شود، با افزایش عدد رایلی، عدد ناسلت افزایش می‌یابد و در همه اعداد

#### ۵-۱-۷- نمودار ناسلت

در شکل‌های ۲۲ تا ۲۴ نمودار ناسلت برای جریان آرام در اعداد رایلی  $10^5$  و برای جریان معشوش در اعداد رایلی  $10^9$  و



شکل ۲۴- تغییرات عدد ناسلت محلی دیوار گرم در کسرهای حجمی مختلف برای  $Ra=10^{10}$



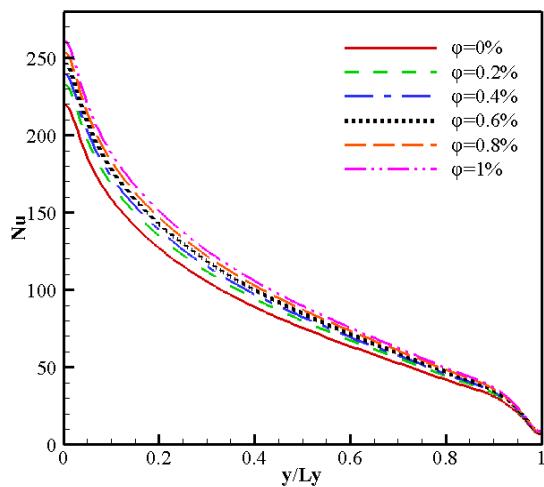
شکل ۲۲- تغییرات عدد ناسلت محلی دیوار گرم در کسرهای حجمی مختلف برای  $Ra=10^5$

حالی که لزجت بالا باعث کاهش سرعت جریان و کاهش نرخ انتقال حرارت می شود. شکل های بالا نشان می دهد که در نواحی با گرادیان دمای بیشتر عدد ناسلت مقدار بیشتری نسبت به سایر نواحی دارد.

## ۲-۱- انتقال حرارت جابجایی اجباری داخل کanal

### ۲-۱- انتخاب شبکه مناسب

به منظور اطمینان از وابسته نبودن نتایج به اندازه شبکه، استقلال از شبکه باید مورد بررسی قرار گیرد. بدین منظور جریان داخل کanal با استفاده از پنج شبکه با اندازه های  $30 \times 300$ ،  $40 \times 400$ ،  $50 \times 500$ ،  $60 \times 600$  و  $70 \times 700$  در شبیه سازی شده و به منظور انتخاب شبکه ای مناسب که نتایج را از شبکه حل مستقل کند، مقادیر عدد ناسلت متوسط در جدول ۴ و تغییرات دما بر حسب  $y$  در شکل ۲۵، در پنج شبکه یکنواخت با تعداد نقاط مختلف بدست آمده و با یکدیگر مقایسه شده اند. این مقادیر در شبکه های یکنواخت با عدد رینولدز ۵۰۰ و کسر حجمی صفر، به دست آمده اند. برای جریان مغشوش مقادیر عدد ناسلت متوسط در جدول ۵ و تغییرات دما بر حسب  $y$  در شکل ۲۶، نقاط  $60 \times 600$ ،  $70 \times 700$ ،  $80 \times 800$ ،  $90 \times 900$  و  $100 \times 1000$  با عدد رینولدز ۳۰۰۰ و کسر حجمی صفر آورده شده است.



شکل ۲۳- تغییرات عدد ناسلت محلی دیوار گرم در کسرهای حجمی مختلف برای  $Ra=10^9$

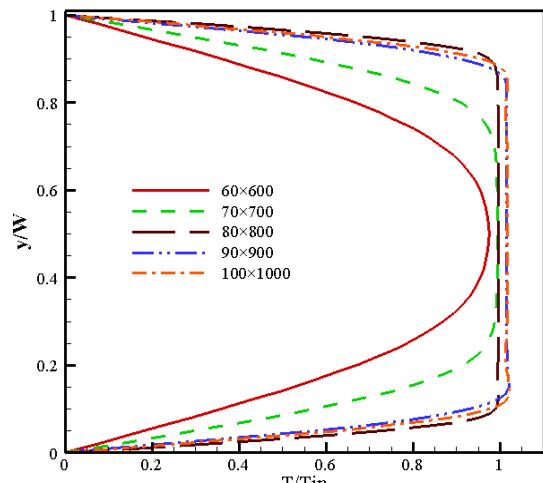
رایلی بررسی شده، با افزایش کسر حجمی، عدد ناسلت افزایش می یابد. به گونه ای که در عدد رایلی ثابت با اضافه کردن کسر حجمی در ابتدا میزان افزایش عدد ناسلت بیشتر است، اما با بیشتر شدن کسر حجمی این تغییرات کمتر می شود. افزایش کسر حجمی باعث افزایش ضربیت هدایت حرارتی نانوسيال شده و در نتیجه عدد ناسلت و نرخ انتقال حرارت بیشتر می شود. وجود نانوذرات سبب افزایش هدایت حرارتی و لزجت موثر نانوسيال می شود هدایت حرارتی بالا باعث افزایش نرخ انتقال حرارت می شود، در

جدول ۵- مقادیر عدد ناسلت متوسط برای تعداد نقاط مختلف شبکه در جریان مغشوش کانال

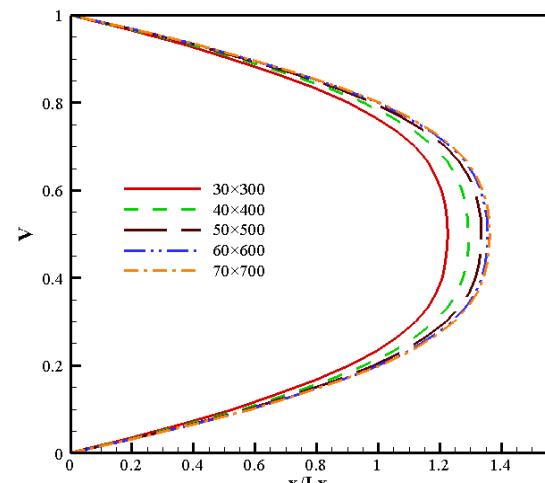
عدد ناسلت متوسط	ابعاد شبکه
۷۶/۹۵۷	۶۰×۶۰۰
۷۷/۹۵۵	۷۰×۷۰۰
۷۸/۱۳۳	۸۰×۸۰۰
۷۸/۲۲۷	۹۰×۹۰۰
۷۸/۲۲۷	۱۰۰×۱۰۰۰

جدول ۴- مقادیر عدد ناسلت متوسط برای تعداد نقاط مختلف شبکه در جریان آرام کانال

عدد ناسلت متوسط	ابعاد شبکه
۲۳/۷۲۱	۳۰×۳۰۰
۲۴/۷۴۶	۴۰×۴۰۰
۲۵/۱۲۳	۵۰×۵۰۰
۲۵/۴۱۵	۶۰×۶۰۰
۲۵/۴۱۵	۷۰×۷۰۰



شکل ۲۶- تغییرات دما در  $x=10$  برای تعداد نقاط مختلف شبکه در جریان مغشوش کانال



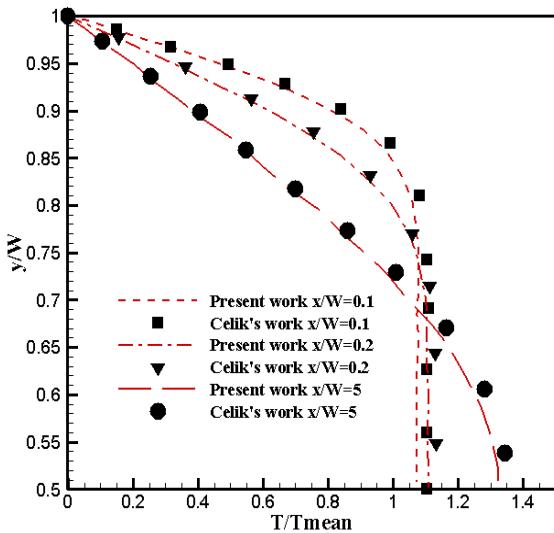
شکل ۲۵- تغییرات دما در  $x=2$  برای تعداد نقاط مختلف شبکه در جریان آرام کانال

پس از بدست آوردن تعداد نقاط مناسب برای شبکه حل و اطمینان از صحت عملکرد برنامه محاسباتی، به حل مسئله مورد بررسی در این مطالعه پرداخته می‌شود. نتایج به صورت خطوط جریان، خطوط هم دما، میدان سرعت، نمودارهای عدد ناسلت محلی بررسی می‌شود. در تمامی حالات اثر کمیت‌های مختلف مانند عدد رایلی و کسر حجمی نانوذرات، مورد بررسی قرار می‌گیرد.

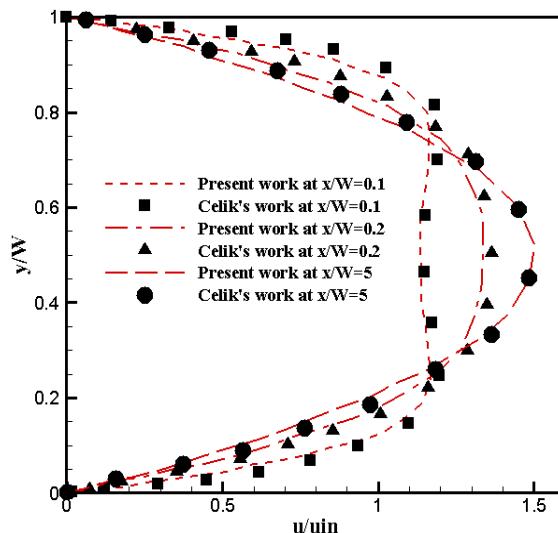
۲-۳-۳- بررسی میدان سرعت در شکل‌های ۲۹ و ۳۰ میدان سرعت، در شکل‌های ۳۱ و ۳۲ تغییرات سرعت در مقاطع مختلف کانال نشان داده شده

#### ۲-۲-۷- اعتبار سنجی

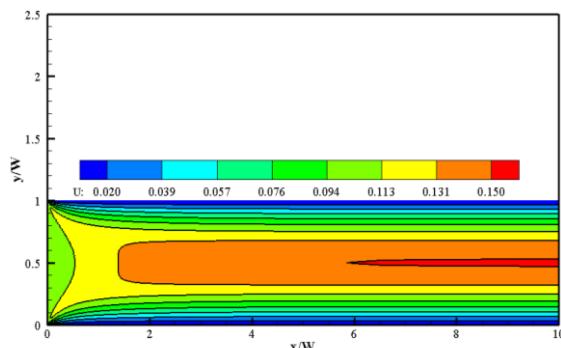
به منظور اعتبار سنجی نتایج شبیه سازی انجام شده، جریان داخل کانال در عدد رینولدز ده و عدد پرانتل ۱۰ در کسر حجمی صفر شبیه سازی شده و نتایج با کار سلیک [۳۶] مقایسه شده است. یک شبیه سازی عددی انجام شده و نتایج حاصل از آن با نتایج کارهای قبلی مقایسه می‌شود. همان‌طور که در شکل ۲۷ و ۲۸ مشاهده می‌شود، تفاوت مقادیر پارامترهای مورد بررسی بسیار ناچیز است و نتایج کار حاضر تطابق خوبی را با کارهای قبلی نشان می‌دهد، لذا از صحت نتایج برنامه کامپیوتروی اطمینان حاصل می‌شود.



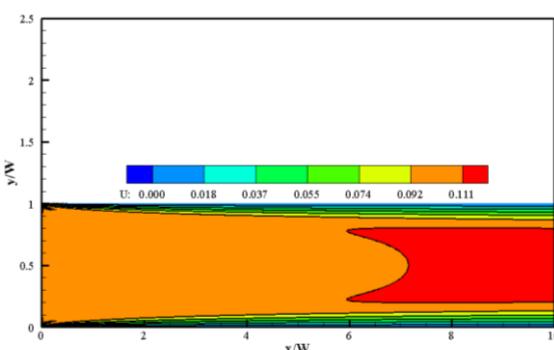
شکل ۲۸- مقایسه نتایج دمای کار حاضر با نتایج کار سلیک [۳۶]



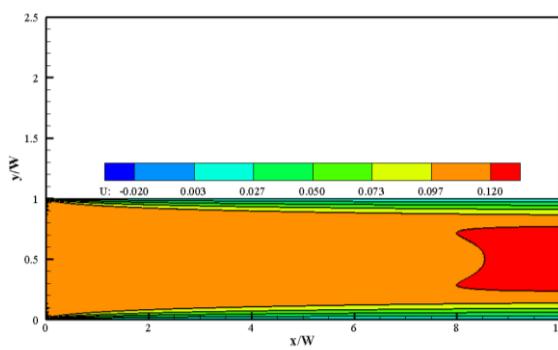
شکل ۲۷- مقایسه نتایج سرعت کار حاضر با نتایج کار سلیک [۳۶]



شکل ۲۹- کانتور مولفه افقی سرعت در عدد رینولدز  $Re=100$  برای جریان آرام

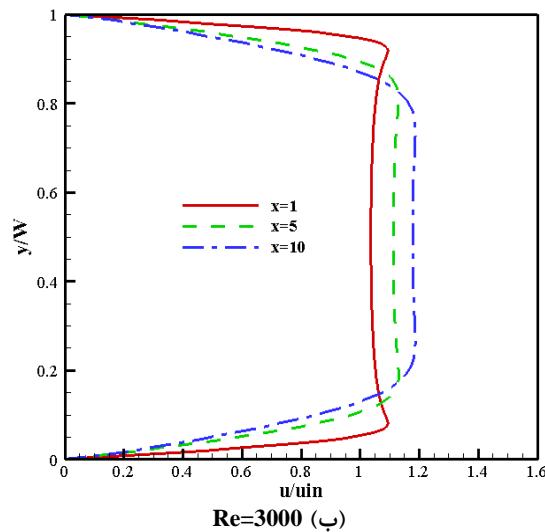
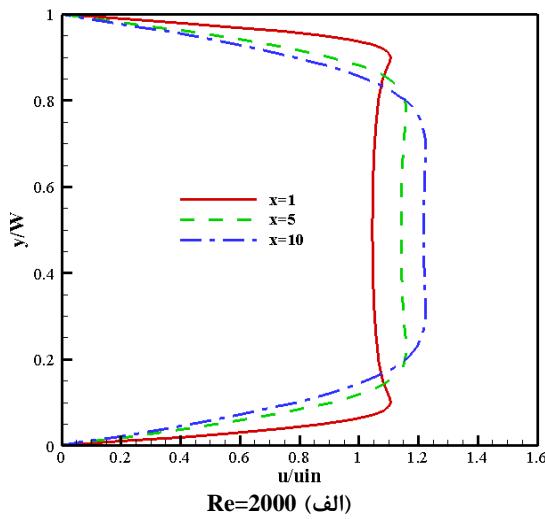


$Re=3000$  (ب)

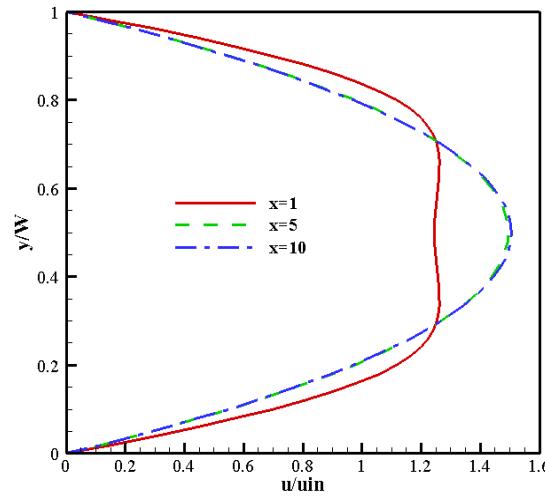


(الف)

شکل ۳۰- کانتور مولفه افقی سرعت در اعداد رینولدز مختلف برای جریان مغشوش



شکل ۳۱-۳۲- مقادیر سرعت در راستای  $y$  در مقاطع  $x$  مختلف و اعداد رینولذز مختلف برای جریان مغلووش



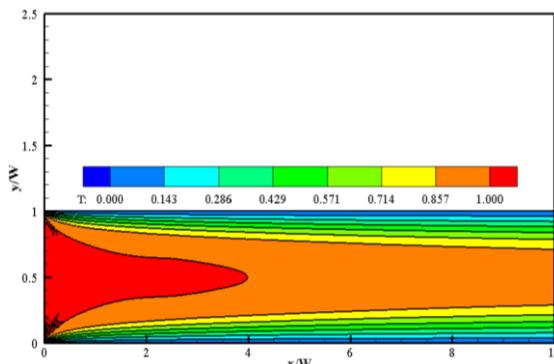
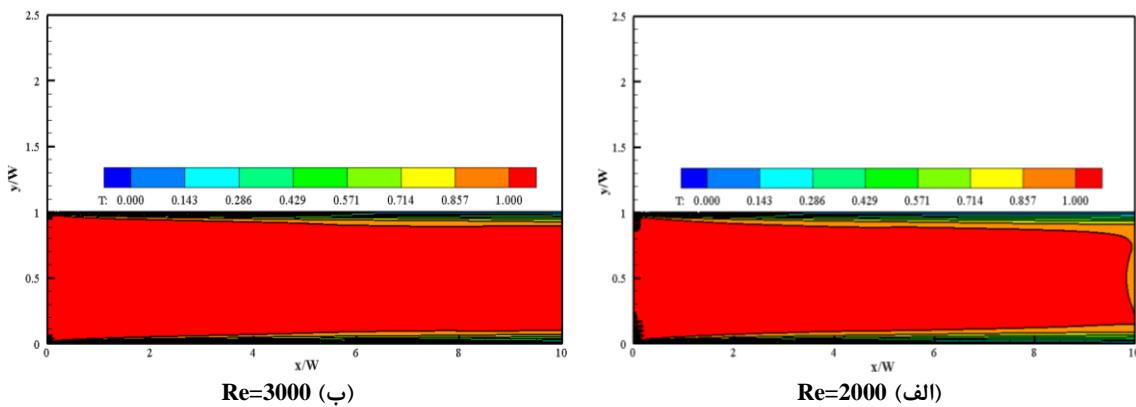
شکل ۳۱- ۳۲- مقادیر سرعت در راستای  $y$  در مقاطع  $x$  مختلف و عدد رینولذز  $Re=100$  برای جریان آرام

است. این نتایج برای جریان آرام در اعداد رینولذز ۱۰۰ و برای جریان مغلووش در اعداد رینولذز ۲۰۰۰ و ۳۰۰۰ است. همانطور که مشاهده می‌شود، با افزایش عدد رینولذز توسعه یافتنی جریان درون کanal به تعویق می‌افتد. ضریب انتقال حرارت جابجایی در ورودی کanal بیشترین مقدار خود را دارد؛ زیرا ضخامت لایه مرزی سرعت در ورودی محرا صفر است که با گسترش لایه مرزی سرعت، این ضریب سریعاً کاهش یافته و در ناحیه توسعه یافته به مقدار ثابتی می‌رسد. با توجه به شکل‌های مربوط به میدان سرعت، در محدوده جریان مغلووش با تغییر عدد رینولذز تغییرات محسوسی در سرعت مشاهده نمی‌شود که این موضوع بهدلیل توسعه یافتنی هیدرولیکی جریان است.

گرفت، تفاضل دمای سیال و دمای دیوارها در طول کanal متغیر است. این تفاضل در ابتدا به علت بزرگ بودن مقدار ضریب جابجایی در ورودی کanal، کوچک بوده، اما با پیشروع در امتداد کanal، افزایش یافته است؛ زیرا ضریب انتقال حرارت جابجایی با گسترش لایه مرزی کاهش می‌یابد. در هر بخشی از کanal که مقدار ضریب انتقال حرارت جابجایی تغییرات محسوسی ندارد، تفاضل مذکور هم همین رفتار را نشان می‌دهد. با افزایش عدد رینولذز خطوط دما به هم نزدیکتر می‌شوند، در نتیجه گرادیان دما شدیدتر و انتقال حرارت افزایش می‌یابد؛ همچنین اختلاف دمای ابتدا و انتهای کanal

#### ۴-۲-۷- خطوط همدما

از آنجا که وجود انتقال گرمای جابجایی بین سطح و نانوسیال موجب می‌شود که دمای سیال با حرکت در امتداد طول کanal به طور پیوسته تغییر کند، از این رو برای تحلیل رفتار حرارتی بهتر است، جریان از نظر تغییرات دمای آن نیز مورد تحلیل قرار گیرد. در شکل ۳۳ و ۳۴ خطوط همدما و در شکل ۳۵ و ۳۶ تغییرات دما در مقاطع مختلف کanal نشان داده شده است. این نتایج برای جریان آرام در اعداد رینولذز ۱۰۰ و برای جریان مغلووش در اعداد رینولذز ۲۰۰۰ و ۳۰۰۰ است. با مشاهده شکل‌های مربوطه می‌توان نتیجه

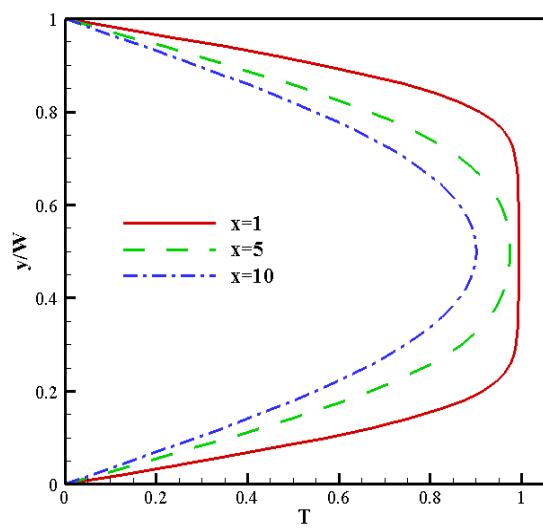
شکل ۳۳- خطوط همدما در عدد رینولدز  $Re=100$  برای جریان آرام

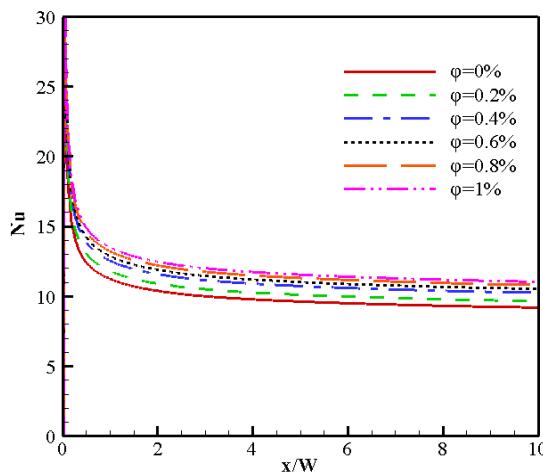
شکل ۳۴- خطوط همدما در اعداد رینولدز مختلف برای جریان مغشوش

کمتر می شود. با پیشروی در طول کanal مقدار دما کاهش می یابد، اما با افزایش عدد رینولدز این تغییرات کمتر می شود.

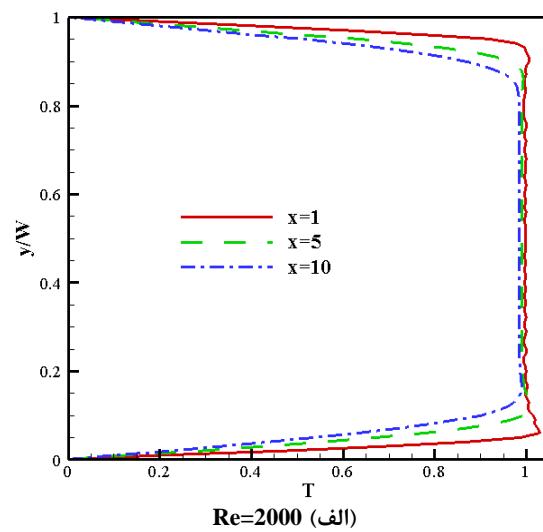
#### ۵-۲-۷- نمودار ناسلت

در شکل های ۳۹ تا ۳۷ تغییرات ناسلت برای جریان آرام در اعداد رینولدز ۱۰۰ و برای جریان مغشوش در اعداد رینولدز ۲۰۰۰ و ۳۰۰۰ در کسر حجمی  $0/4$ ،  $0/2$ ،  $0/8$  و ۱ درصد نشان داده شده است. همان طور که مشاهده می شود، در ابتدای کanal به علت گرادیان دمای بیشتر تغییرات عدد ناسلت بسیار محسوس است و با پیشروی در طول کanal از این تغییرات کاسته می شود. این تغییرات با افزایش نسبت منظری کanal به مقدار ثابتی خواهد رسید. در تمامی اعداد رینولدز با افزایش کسر حجمی عدد ناسلت افزایش می یابد و هر چه کسر حجمی بیشتر می شود، این تغییرات کاهش می یابد. بیشترین مقدار عدد ناسلت در کسر حجمی ۱ درصد

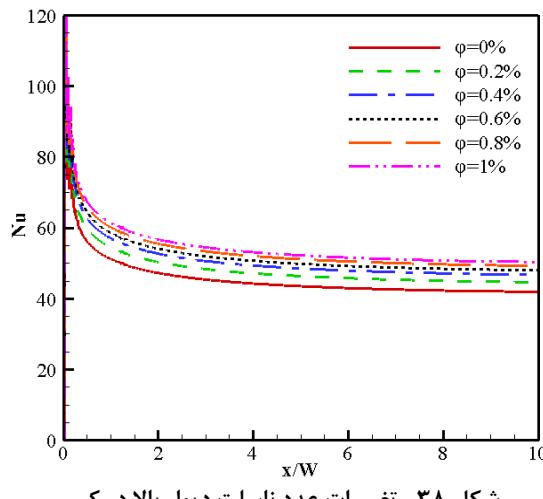
شکل ۳۵- تغییرات دما بر حسب  $y$  در مقاطع  $x$  مختلف برای عدد رینولدز  $Re=100$  جریان آرام



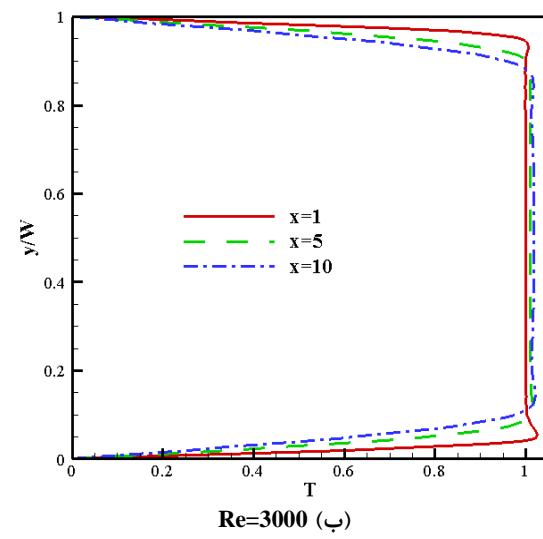
شکل ۳۷- تغییرات عدد ناسلت دیوار بالا در کسر  
حجمی‌های مختلف برای  $Re=100$



(الف)  $Re=2000$



شکل ۳۸- تغییرات عدد ناسلت دیوار بالا در کسر  
حجمی‌های مختلف برای  $Re=2000$



(ب)  $Re=3000$

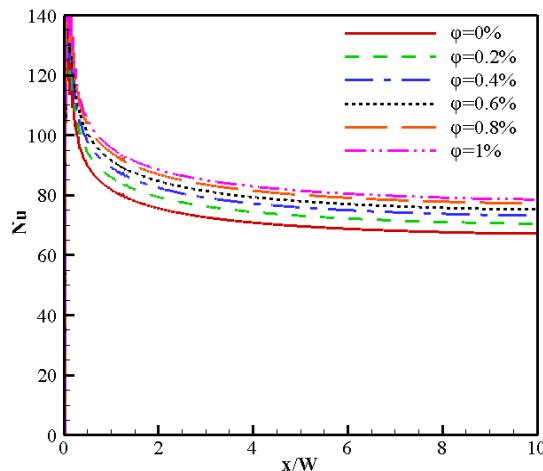
شکل ۳۶- تغییرات دما بر حسب  $y$  در مقاطع  $x$  مختلف برای  
اعداد رینولدز مختلف جریان مغشوش

**۸-نتیجه‌گیری**  
در این پژوهش برای اولین بار با استفاده از روش شبکه بولتزمن مبتنی بر اختلاف - محدود، جریان مغشوش نانوسیال آب - مس درون هندسه‌های محفظه و کانال شبیه سازی شد. در این کار برای شبیه‌سازی جریان مغشوش از روش شبیه سازی گردابه‌های بزرگ استفاده شد و تاثیر عوامل مختلفی از جمله عدد رایلی، عدد رینولدز و کسر حجمی نانوسیال روی میدان سرعت، میدان دما و عدد ناسلت بررسی شد. نتایج نشان می‌دهد که این روش توانایی شبیه سازی جریان‌های مغشوش در هندسه‌های مختلف را دارد.

و عدد رینولدز ۳۰۰۰ رخ می‌دهد. با پیشروی در طول کanal عدد ناسلت محلی برای دیوار بالای نزولی است که دلیل این امر کاهش گرادیان دما در طول کanal است. از مقایسه نمودارهای بدست آمده در جریان آرام و مغشوش مشاهده می‌شود که در جریان مغشوش به علت افزایش مومنتوم و گردابه‌های جریانی به وجود آمده ناشی از غلبه بر تنش‌های لزج، عدد ناسلت نسبت به جریان آرام بیشتر است. تغییرات عدد ناسلت با عدد رینولدز و تغییرات کسر حجمی، متقابن بودن نمودارها و روند افزایش و کاهش عدد ناسلت در ابتدای کanal مشابه جریان آرام است.

لزجت سینماتیکی	v
لزجت سینماتیکی مغشوش	$v_t$
چگالی	$\rho$
زیرنویس‌ها	$\Xi$
سیال پایه	bf
نانو سیال	nf
-۱۰- مراجع	

- [1] Basak T, Roy S, Balakrishnan AR (2006) Effects of thermal boundary conditions on natural convection flows within a square cavity. Int J Heat Mass Transf 49: 4525-4535.
- [2] Nithyadevi N, Kandaswamy P, Sivasankaran S (2006) Natural convection in a square cavity with partially active vertical walls: Time-periodic boundary condition. Math Probl Eng 2006: 1-16.
- [3] Deng QH (2008) Fluid flow and heat transfer characteristics of natural convection in square cavities due to discrete source-sink pairs. Int J Heat Mass Transf 51: 5949-5957.
- [4] Mohebbi R, Lakzayi H, Nor Azwadi Che Sidik, Japar Wan Mohd Arif Aziz (2018) Lattice Boltzmann method based study of the heat transfer augmentation associated with Cu/Water nanofluid in a channel with surface mounted blocks. Int J Heat Mass Transf 117: 425-435.
- [5] Ma Y, Mohebbi R, Rashidi MM, Yang Z (2019) Effect of hot obstacle position on natural convection heat transfer of MWCNTs-Water nanofluid in U-shaped enclosure using Lattice Boltzmann method. Int J Numer Method Heat Fluid Flow 29(1): 223-250.
- [6] Ranjbar P, Mohebbi R, Heidari H (2018) Numerical investigation of nanofluids heat transfer in a channel consisting of rectangular cavities by Lattice Boltzmann method. Int J Modern Phys C 29(11): 1850108.
- [7] Sajjadi H, Amiri Delouei A, Izadi M, Mohebbi R (2019) Investigation of MHD natural convection in a porous media by double MRT Lattice Boltzmann method utilizing MWCNT-Fe<sub>3</sub>O<sub>4</sub>/Water hybrid Nanofluid. Int J Heat Mass Transf 132: 1087-1104.
- [8] Nemat H, Farhadi M, Sedighi K, Fattahi E, Darzi AA (2010) Lattice Boltzmann simulation of nanofluid in lid-driven cavity. Int Commun Heat Mass Transf 37: 1528-1534.
- [9] He Y, Qi C, Hu Y, Qin B, Li F, Ding Y (2011) Lattice Boltzmann simulation of alumina-water



شکل ۲۹- تغییرات عدد ناسلت دیوار بالا در کسر  
حجمی‌های مختلف برای  $Re=3000$

## ۹- فهرست عالیم

ضریب هدایت حرارتی	k
فشار	P
عدد پرانتل	Pr
عدد رینولدز	Re
دما	T
عالیم یونانی	
ضریب پخش مغشوش	$\alpha_t$
دمای بی بعد	$\theta$
گام مکانی	$\Delta x$
گام زمانی	$\Delta t$
کسر حجمی نانوذرات	$\varphi$
ضریب تخفیف	$\tau$
ضریب تخفیف مربوط به میدان دما	$\tau_c$
ضریب تخفیف مربوط به میدان جریان	$\tau_v$
ضریب وزنی شبکه	$\omega$
لزجت دینامیکی	$\mu$

- [22] Rahmati AR, Gheibi A, Roshani B (2017) Large Eddy simulation of turbulent natural convection of nanofluids in a T-shaped channel. The 25th Annual International Conference on Mechanical Engineering 25: 71-72.
- [23] Shi X, Huang X, Zheng Y, Ji T (2017) A hybrid algorithm of lattice Boltzmann method and finite difference-based lattice Boltzmann method for viscous flows. *Int J Numer Methods Fluids* 85(11): 641-661.
- [24] Yang F, Yang H, Yan Y, Guo X, Dai R, Liu C (2017) Simulation of natural convection in an inclined polar cavity using a finite-difference lattice Boltzmann method. *J Mech Sci Technol* 31(6): 3053-3063.
- [25] Kanao S, Sato T, Oyama H (2018) Numerical simulation on the Poiseuille flow using a finite-difference Lattice Boltzmann method. *OCEANS - MTS/IEEE Kobe Techno-Oceans (OTO)*, Kobe.
- [26] KhakRah H, Hooshmand P, Ross D, Jamshidian M (2019) Numerical analysis of free convection and entropy generation in a cavity using compact finite-difference lattice Boltzmann method. *Int J Numer Method Heat Fluid Flow* 30(2): 977-995.
- [27] Fakhari A (2015) Phase-field modeling of multiphase flows using the lattice Boltzmann method with adaptive mesh refinement. Doctoral dissertation, The City College of New York.
- [28] Hou S, Sterling J, Chen S, Doolen GD (1996) A Lattice Boltzmann subgrid model for high Reynolds number flows. *ArXiv Preprint Comp-Gas* 6: 151-166.
- [29] Teixeira CM (1998) Incorporation turbulence models into the Lattice- Boltzmann method. *Int J Mod Phys C* 9: 1159-1175.
- [30] Krafczyk M, Tolke J, Luo LS (2003) Large-eddy simulations with a multiple-relaxation-time LBE model. *Int J Mod Phys B* 17: 33-39.
- [31] Zou Q, He X (1977) On pressure and velocity boundary conditions for the lattice Boltzmann BGK model. *Phys Fluids* 6: 1591-1598.
- [32] Maxwell JC (1881) A treatise on electricity and magnetism. Clarendon Press.
- [33] Davis DV (1983) Natural convection of air in a square cavity: a bench mark numerical solution. *Int J Numer Methods Fluids* 3: 249-264.
- [34] Basak T, Chamkha A (2012) Heatline analysis on natural convection for nanofluids confined within square cavities with various thermal boundary conditions. *Int J Heat Mass Transf* 55: 5526-5543.
- [35] Sajjadi H, Gorji M, Kefayati G, Ganji D, Shayannia M (2012) Numerical analysis of turbulent natural convection in a square cavity using large-Eddy simulation in lattice Boltzmann method. International Conference on Aerospace, nanofluid in a square cavity. *Nanoscale Res Lett* 6: 184-188.
- [10] Rahmati AR, Niazi S, Beni MN (2012) Natural convection flow simulation of nanofluid in a square cavity using an incompressible generalized lattice Boltzmann method. *Defect Diffus Forum* 329: 69-79.
- [11] Guiet J, Reggio M, Vasseur P (2012) Natural convection of nanofluids in a square enclosure with a protruding heater. *Adv Mech Eng* 4: 167-176.
- [12] Fattahi E, Farhadi M, Sedighi K, Nemati H (2012) Boltzmann simulation of natural convection heat transfer in nanofluids. *Int J Therm Sci* 52: 137-144.
- [13] Mehrizi AA, Farhadi M, Afrozzi HH, Sedighi K, Darz AR (2013) Mixed convection heat transfer in a ventilated cavity with hot obstacle: Effect of nanofluid and outlet port location. *Int Commun Heat Mass Transf* 39: 1000-1008.
- [14] H. Sajjadi and G.R. Kefayati () Lattice Boltzmann simulation of turbulent natural convection in tall enclosures”, *Therm. Sci., vol. 19*, pp. 155-166, 2015.
- [15] Rahmati AR, Roknabadi AR, Abbaszadeh M (2016) Numerical simulation of mixed convection heat transfer of nanofluid in a double lid-driven cavity using lattice Boltzmann method. *Alex Eng J* 55: 3101-3114.
- [16] Qi C, Liang L, Rao Z (2017) Study on the flow and heat transfer of liquid metal based nanofluid with different nanoparticle radiiuses using two-phase lattice Boltzmann method. *Int J Heat Mass Transf* 94: 316-326.
- [17] Sheikholeslami M, Ashorynejad HR, Rana P (2017) Lattice Boltzmann simulation of nanofluid heat transfer enhancement and entropy generation. *J Mol Liq* 214: 86-95.
- [18] Rahmati AR, Tahery AA (2017) Numerical study of nanofluid natural convection in a square cavity with a hot obstacle using lattice Boltzmann method. *Alex Eng J* 21: 196-203.
- [19] Sajjadi H, Gorji M, Kefayati GR, Ganji DD (2012) Lattice Boltzmann simulation of turbulent natural convection in tall enclosures using Cu/water Nanofluid. *Numer Heat Transf A-Appl* 62: 512-530.
- [20] Sidik NA, Khakbaz M, Jahanshaloo L, Samion S, Darus AN (2013) Simulation of forced convection in a channel with nanofluid by the lattice Boltzmann method. *Nanoscale Res Lett* 8: 178-188.
- [21] Bahrami M, Bagheri N (2017) Numerical simulation of forced convection turbulent nano fluid flow using lattice boltzmann method. 1st Iran Congress on Industrial Applications of Advanced Materials and Manufacturing 1: 24-31.

parallel implementation of Lattice Boltzmann method on GPUs. Doctoral dissertation, Middle East Technical University, Ankara, Turkey.

Mechanical, Automotive and Materials Engineering 61: 954-961.

[36] Celik SB (2012) Analysis of single phase fluid flow and heat transfer in slip flow regime by