ماهنامه علمى پژوهشى



مهندسی مکانیک مدر س

mme.modares.ac.ir

تزریق جتهای دوگانهٔ مورب نانوسیال به جریان متقاطع آب: تحلیل دوفازی اولری-اولرى

ادريس ترشيزى¹، ايمان زحمتكش^{2*}

1- دانش أموختهٔ کارشناسی ارشد، مهندسی مکانیک، دانشگاه آزاد اسلامی واحد مشهد، مشهد 2- استادیار، مهندسی مکانیک، دانشگاه آزاد اسلامی واحد مشهد، مشهد * مشهد، صندوق يستى zahmatkesh5310@mshdiau.ac.ir ،9187144123

| چکیدہ | اطلاعات مقاله |
|---|--|
| این مقاله به بررسی تزریق جتهای دوگانهٔ مورب نانوسیال در کانالی با جریان متقاطع آب میپردازد. در این راستا، اثر پارامترهای مختلف هندسی و فیزیکی شامل سرعت، فاصله و زاویهٔ جتها و همچنین، کسرحجمی نانوذرات در آنها مورد مطالعه قرار میگیرد. برای تجزیه و تحلیل مسألهٔ حاضر، مدل دوفازی اولری-اولری به خدمت گرفته میشود. این رویکرد با حل مجموعه معادلات مجزا برای سیال پایه و نانوذرات، امکان | مقاله پژوهشی کامل دریافت: 13 شهریور 1396 پذیرش: 66 آبان 1396 ارائه در سایت: 10 آذر 1396 |
| پیش بینی رفتار هر یک از فازها را بهطور جداگانه در میدان جریان فراهم می کند. صحت شبیهسازی های حاضر با مقایسهٔ نتایج حاصل با نتایج آزمایشگاهی موجود به اثبات می رسد. نتایج به دست آمده نشان می دهند که جایگزینی جت یگانه با جتهای دوگانه، تبادل حرارت از سطح هدف را افزایش داده و توزیع آن را در طول صفحه یکنواخت تر می کند. علاوه بر این، مشخص می شود که افزایش در سرعت و فاصلهٔ جتها بهبود انتقال حرارت را در پی دارد. با این وجود، تأثیر کسر حجمی نانوذرات موجود در نانوسیال تزریقی بر نرخ انتقال حرارت از سطح هدف میزان نفوذ نانوذرات در این را در طول صفحه یکنواخت تر می کند. علاوه بر این، مشخص می شود که افزایش در سرعت و فاصلهٔ جتها بهبود انتقال حرارت را در پی دارد. با این وجود، تأثیر کسر حجمی نانوذرات موجود در نانوسیال تزریقی بر نرخ انتقال حرارت از میزان نفوذ نانوذرات در جریان متقاطع آب وابسته است. کنکاش در نتایج حاکی از آن است که زاویهٔ تزریق جتهای دوگانه نقش پر رنگی در میزان نفوذ نانوذرات و چگونگی توزیع آن ها در میدان جریان داشته و با تنظیم آن ها می توان تبادل حرارت از سطح هدف به | <i>کلید واژگان:</i> تزریق نانوسیال جتهای دوگانه جت مورب جریان متقاطع |

Injection of twin oblique nanofluid jets into a water cross-flow: An Eulerian-**Eulerian two-phase analysis**

Edris Torshizi, Iman Zahmatkesh^{*}

Department of Mechanical Engineering, Mashhad Branch, Islamic Azad University, Mashhad, Iran * P.O.B. 9187144123, Mashhad, Iran, zahmatkesh5310@mshdiau.ac.ir

اجزا به وجود آمد. این در حالیست که افزایش چشمگیر تولید گرما در

دستگاههای میکروالکترونیک مدرن و قطعات آنها از یک سو، و کاهش عمر

مفید و تضعیف عملکرد این تجهیزات در اثر تمرکز حرارت در فضایی محدود

از سوی دیگر، نیاز به استفاده از سیستمهای سازگار و نوین خنککننده را در

سال های اخیر تشدید کرده است [2,1]. در این میان، میکروکانال ها و

Original Research Paper Received 04 September 2017

Keywords:

Twin jets

Oblique jet Cross-flow

Nanofluid injection Eulerian-Eulerian approach

Accepted 28 October 2017

Available Online 01 December 2017

ABSTRACT

This paper deals with the injection of twin oblique nanofluid jets into a channel with water cross-flow. In this regard, the effects of different geometric and physical parameters including the velocity, distance, and angles of the jets as well as the nanoparticles volume fraction therein are studied. The Eulerian-Eulerian two-phase model is employed to analyze the present problem. By solving separate equation sets for water and the nanoparticles, this approach provides the possibility of behavior prediction for each of the phases inside the flow field, separately. The accuracy of the current simulations is confirmed by comparing the obtained results with available experimental data. The results show that replacement of a single jet with twin jets increases the heat exchange from the target surface and makes its distribution more uniform along the surface. In addition, it is found that rise in the velocity and distance of the jets leads to heat transfer improvement. However, the effect of the nanoparticles volume fraction in the injected nanofluid on the heat transfer rate of the target surface is strongly dependent to the nanoparticles penetration into the water cross-flow. Closer scrutiny of the results reveals that the injection angles of the twin jets play an important role in the nanoparticles penetration as well as their distribution pattern inside the flow field and thereby, by adjusting these angles, the heat exchange from the target surface can be improved.

1- مقدمه

افزایش تبادل حرارت در صنایع و تجهیزات مختلف همراه با کاهش هزینههای مرتبط با آن همواره مورد توجه طراحان و مهندسان بوده است. با پیشرفت روزافزون تکنولوژی بهویژه در صنعت الکترونیک و گرایش به ساختن قطعاتی با وزن کم و ابعاد بسیار کوچک، مشکلاتی در زمینهٔ خنککاری این

Please cite this article using:

برای ارجاع به این مقاله از عبارت ذیل استفاده نمایید:

E. Torshizi, I. Zahmatkesh, Injection of twin oblique nanofluid jets into a water cross-flow: An Eulerian-Eulerian two-phase analysis, Modares Mechanical Engineering, Vol. 17, No. 12, pp. 123-134, 2018 (in Persian)

مینیکانالهای حرارتی به دلیل ویژگیهای ابعادی و قابلیت بالای دفع حرارت توجه بیشتری را به خود جلب کردهاند. مطالعات متعددی در زمینهٔ به کار گیری این دسته از کانالها در مبدل های حرارتی و سیستمهای دفع حرارت توسط دیکسیت و قوش [3] گردآوری شده است.

در کانالهای حرارتی، دمای سیال در نزدیکی سطوح گرم همواره از نواحي مركزي كانال بيشتر است. از اينرو، چنانچه بتوان به روشي سيالي با دمای کمتر را با سیال گرم مجاور سطح هدف مخلوط کرد، نرخ تبادل حرارت افزایش قابل ملاحظهای خواهد یافت. در گذشته پژوهشهایی پیرامون این موضوع صورت گرفته و روشهای مختلفی برای آن نظیر ایجاد تیغه و شیار در سطح هدف، ایجاد تلاطم در جریان، تزریق جت سیال و همچنین مکش یا دمش سیال در نواحی نزدیک به سطح هدف ارائه شده است [5,4]. بدیهی است که توسعهٔ سیستمهای خنککاری و استفادهٔ همزمان از دو یا چند شیوهٔ مرسوم انتقال حرارت در یک سامانه، علاوه بر بهبود انتقال حرارت و افزایش راندمان، کاهش هزینه و فضای موردنیاز را به دنبال خواهد داشت.

به عنوان یک روش مؤثر، قابل اجرا و کارآمد جهت انتقال حرارت و جرم مى توان به برخورد جت سيال اشاره كرد. در اين فرآيند، اندازه حركت قابل توجهی به سیال خروجی از نازل داده میشود که برخورد آن به سطح هدف، مقاومت در مقابل انتقال جرم، حرارت و اندازه حرکت را کاهش میدهد. علاوه بر این، تزریق جت به داخل محیط موجب تشکیل گردابههای کوچک و افزایش تبادل اندازه حرکت بین جت و سیال پیرامون شده که بهبود تبادل حرارت را در پی دارد [5]. روشن است که سرمایش یک سطح با روش برخورد جت بسیار مؤثرتر از جریان موازی با آن سطح است [6]. از این رو، بهره گیری از اثرات تزریق جت سیال در یک کانال حرارتی با حضور جریان متقاطع از گذشته تا به امروز مورد توجه پژوهشگران بوده است.

اولین مطالعه در این زمینه به آزمایش بوچز [7] برمی گردد. او برخورد جت مدور به یک دیوار در محیطی با جریان متقاطع را مورد توجه قرار داد و مشاهده كرد كه تزريق جت با سرعتي معادل 12 برابر سرعت جريان متقاطع، انتقال حرارت را تا 60% بهبود مىبخشد.

در یک مطالعهٔ عددی، برخورد جت در کانالی با دندانههای برجسته و دارای جریان متقاطع توسط جیا و همکاران [8] مورد بررسی قرار گرفت. نتایج آنها حاکی از نقش تأثیرگذار سرعت تزریق جت و اندازهٔ دندانهها بر ضریب جابهجایی بود. نتایج عددی و آزمایشگاهی زینگ و همکاران [9] نیز در پژوهشی مشابه، مؤید همین مطالب بوده است.

در تحقیقی دیگر، واییهایی و همکاران [10] به تحلیل عددی و آزمایشگاهی برخورد جت هوا به دیوار تونل باد در حضور جریان متقاطع هوا پرداختند. نتایج بهدست آمده نشان داد که افزایش سرعت جریان متقاطع هوا موجب بالا رفتن بیشینهٔ عدد ناسلت در ناحیهٔ برخورد می شود.

اخيراً نيز وانگ و همكاران اثر يك بالهٔ مستطيلي [11] و دلتا شكل [12] را بر روی انتقال حرارت جت برخوردی به یک صفحهٔ شار ثابت که در معرض جریان متقاطع قرار گرفته، مورد مطالعهٔ آزمایشگاهی قرار دادند. نتایج آنها نشان داد که وجود باله موجب افزایش تبادل حرارت شده و این افزایش در حضور بالهٔ مستطیلی بیشتر از بالهٔ دلتا شکل است.

مرور مقالات موجود بیانگر این واقعیت است که استفاده از شیوههای نوین در تزریق جت سیال به بهبود ویژگیهای جریان و انتقال حرارت کمک می کند. از مؤثر ترین شیوه های موجود می توان به تزریق جت های دو گانه یا

چندگانه⁷، جتهای مورب^۳، جتهای ضربانی[†]و جتهای چرخشی^۵ اشاره کرد. با وجود کاربرد گستردهٔ هریک از این موارد در مطالعات پیشین، بکارگیری آنها در تزریق جت سیال به داخل کانالی با جریان متقاطع کمتر مورد توجه بوده است.

در یک مطالعهٔ آزمایشگاهی، گوتمارک و همکاران [13] به مقایسهٔ تزریق جتهای یگانه و دوگانه در جریان متقاطع درون یک تونل باد پرداختند. نتایج این آزمایش نشان داد که استفاده از دو دهانه برای تزریق جت موجب افزایش نفوذ جت سیال در جریان متقاطع شده و لذا تأثیر گذاری آن بر میدان جریان بیشتر از جت یگانه است.

در مطالعهای دیگر، نیمبالکار و همکاران [14] تزریق جتهای دوگانهٔ آب داغ در لولهای با جریان متقاطع آب سرد را مورد بررسی عددی و آزمایشگاهی قرار داده و مشاهده کردند که بیشینهٔ دمای متوسط آب در تزریق جتهای دوگانه نسبت به جت یگانه بیشتر است. آنها علت این امر را اثر پوششی جت اول و در نتیجه نفوذ بیشتر جت دوم در جریان متقاطع دانسته و عنوان كردند كه اين اثر با فاصلهٔ بين دو جت رابطهٔ عكس دارد.

اخیراً زانگ و نیو [15] با انجام یک مطالعهٔ آزمایشگاهی، مقایسهای از تزریق جتهای یگانه و دوگانه در جریان متقاطع ارائه کردند. نتایج بهدست آمده حاکی از آن بود که جهش و نفوذ سیال در جتهای دوگانه بیشتر از جت یگانه بوده و افزایش فاصلهٔ بین دو جت و سرعت تزریق جتها این امر را تشدید میکند. رادهوآن و همکارن [16] نیز نتایج مشابهی را گزارش کردند.

برخی پژوهشگران به بررسی اثر زاویهٔ تزریق جت نسبت به جریان متقاطع پرداختند. به عنوان نمونه، تجزیه و تحلیل عددی وگنر و همکاران [17] ثابت کرد که تزریق جت در زاویه ای مخالف با جریان متقاطع، شرایط مساعدتری را برای اختلاط دو جریان ایجاد می کند.

همچنین، الگابری و کامینسکی [18] به شبیهسازی سه بعدی برخورد جت متلاطم زاویه دار در حضور جریان متقاطع پرداختند. آن ها با بررسی سه زاويهٔ 30° ، 45° و 90° برای تزريق جت دريافتند که بيشترين مقدار عدد ناسلت ميانگين در زاويهٔ ^{°90} رخ ميدهد.

تامب [19] نیز در بخشی از پژوهش آزمایشگاهی خود اثر زاویه را در تزریق جتهای مایع به داخل جریان متقاطع غیریکنواخت بررسی کرد. او با در نظر گرفتن سه زاویهٔ 30°، 45° و 60° برای تزریق جت، بیشترین میزان اختلاط دو جریان را در زاویهٔ [°]45 مشاهده کرد.

در اکثر مطالعات انجام شده در این زمینه، سیالات متداول حرارتی به عنوان سیال خنککننده مورد استفاده بوده است. بدیهی است که افزایش هدایت حرارتی سیال عامل در هر سیستم خنککاری موجب بهبود انتقال حرارت می شود. یکی از روش های جدید در نیل به این هدف، استفاده از نانوسیالات⁹ است که از پخش نانوذرات فلزی و یا اکسید فلزی با ضریب هدایت حرارتی بالا در سیال پایه بهدست میآیند. بهبود انتقال حرارت جابه جایی در نانوسیالات سبب شد تا محققان بسیاری به تحلیل استفاده از آنها در طیف وسیعی از مسائل مهندسی بپردازند.

با تزریق جت نانوسیال در کانالی با جریان متقاطع می توان علاوه بر استفادهٔ بهینه از قابلیتهای فیزیکی جتها، از ظرفیت حرارتی نانوسیال نیز بهره جست. با وجودی که اخیراً باریک و همکاران [20] به تحلیل عددی

¹ Cross-flow

² Multiple or twin

³ Oblique ⁴ Pulsating

⁵ Rotating ⁶ Nanofluids

جریان نانوسیال در مسألهٔ تزریق جت در جریان متقاطع پرداختهاند، ویژگیهای جریان و انتقال حرارت در کانالی با جریان متقاطع از یک مایع خالص که تحت تزریق جتهای دوگانهٔ مورب نانوسیال قرار گرفته، تاکنون مورد توجه نبوده است.

در مطالعات تئوری، برای شبیهسازی جریان نانوسیالات از مدل تکفازی یا مدلهای دوفازی استفاده می شود. در مدل تکفازی فرض بر این است که سیال پایه و نانوذرات همواره دارای سرعت و دمای یکسانی در میدان جریان می باشند. از این رو، نانوسیال را می توان به صورت یک سیال همگن در نظر گرفت و همه معادلات حاکمی را که برای جریان سیال خالص به کار می رود، برای نانوسیالات هم به خدمت گرفت با این تفاوت که در معادلات مذکور باید از خواص مؤثر استفاده کرد. این رویکرد به دلیل سادگی و حجم کم محاسبات در بسیاری از مطالعات نانوسیالات مورد استفاده بوده است. با این وجود، پژوهش های متعددی وجود دارند که دقت مدل تکفازی را برای تحلیل جریان نانوسیالات به چالش می کشند [21].

برای تجزیه و تحلیل جریانهای چندفازی میتوان از دیدگاه اولری-لاگرانژی و یا دیدگاه اولری استفاده کرد. در دیدگاه اولری-لاگرانژی، سیال پایه به عنوان فازی پیوسته مطالعه شده و مشخصات آن با حل معادلات ناویر-استوکس تعیین میشود (دیدگاه اولری)؛ درحالیکه مشخصات فاز ثانویه با ردیابی تعداد زیادی از ذرات در میدان جریان و اعمال قانون دوم نیوتن به هر یک از آنها معلوم میشود (دیدگاه لاگرانژی). دیدگاه اولری-لاگرانژی را در مواردی که کسرحجمی فاز ثانویه بسیار کم باشد میتوان به کار برد. البته حتی در این حالت نیز تعداد نانوذرات حاضر در میدان محاسباتی بسیار زیاد خواهد بود که علت آن، کوچک بودن این ذرات میباشد. با توجه به محدودیتهای موجود در نرمافزارها و سیستمهای پردازشی، اعمال دیدگاه اولری-لاگرانژی به جریان نانوسیالات بسیار پر هزینه

دیدگاه اولری شامل مدل حجم سیال^۱، مدل مخلوط و مدل اولری-اولری (دوسیاله) میباشد. در این میان، مدل دوسیاله تنها مدلی است که امکان مطالعه و پیشبینی رفتار نانوذرات در میدان جریان را بهعنوان فازی مجزا فراهم میآورد. با اعمال مدل اولری-اولری به جریان نانوسیالات، سیال پایه و نانوذرات بهعنوان دو فاز مجزا در نظر گرفته شده و معادلات پیوستگی، اندازه حرکت و انرژی برای هر یک از فازها به طور جداگانه حل میشوند. ارتباط این معادلات از طریق ضرایب تبادل میانفازی صورت گرفته و این ارتباط به نوع فازها بستگی دارد. به عنوان مثال، ضرایب تبادل میانفازی برای جریان دانهای^۲ (سیال-جامد) متفاوت از جریان غیردانهای (سیال-سیال) میباشد. و دمای متفاوتی را در میدان جریان دارا باشند. رویکرد دوسیاله علاوه بر جریآنهای دوفازی برای مخلوطهای گازی دوتایی^۳ نیز به کار میرود [24]. به دلیل پیچیدگی روابط و حجم بالای محاسبات، از مدل دوفازی اولری-اولری در مطالعۀ جریان نانوسیالات کمتر استفاده شده است.

از پژوهشهای انجام شده با این رویکرد میتوان به مطالعات ترشیزی و زحمتکش اشاره کرد. آنها جریان نانوسیالات آب/Cu و آب/Al₂O3 را به ترتیب در ریزمجراها [25] و جتهای برخوردی [26] با استفاده از مدلهای تکفازی، مخلوط دوفازی و اولری-اولری مورد مطالعهٔ عددی قرار داده و مشاهده کردند که مدل اولری-اولری تبادل حرارت بیشتری را نسبت به سایر

مدلها پیشبینی می کند. آنها در پژوهشی دیگر، مدل اولری-اولری را برای تحلیل جریان متلاطم نانوسیال آب/Al2O3 در مسألهٔ برخورد جت به کار بردند [27]. نتایج بهدست آمده نشان داد که مدل اولری-اولری قادر است عدم تعادل محلی بین فازها را در میدان جریان پیشبینی کند. اخیراً نیز آنها با بهره گیری از مدل اولری-اولری به توصیف جریان و انتقال حرارت آب در یک گام پسرو⁴ تحت دمشهای پایا [28] و ناپایای [29] نانوسیالات پرداختند. موشکافی رفتار نانوذرات در این دو پژوهش اثبات می کند که علاوه بر ضریب هدایت حرارتی نانوذرات، میزان نفوذ آنها در جریان آب نیز بر میزان تبادل حرارت از سطوح مختلف کانال تأثیرگذار است. جدول 1 چکیدهای از این مطالعات را ارائه می کند.

مرور مقالات موجود نشان میدهد که رویکرد دوسیاله مورد توجه محققان دیگری نیز بوده است. کلته و همکاران [30] از مدل دوفازی اولری-اولری برای شبیه سازی جریان نانوسیال آب/Cu درون ریزمجراها استفاده کردند. بررسی آنها نشان داد که این مدل انتقال حرارت بیشتری را نسبت به مدل تکفازی پیش بینی میکند. آنها در پژوهشی دیگر به مقایسهٔ نتایج مدلهای تکفازی و اولری-اولری با داده های آزمایشگاهی پرداختند [31]. بیشترین انحراف از نتایج آزمایشگاهی برای مدل اولری-اولری %4.2 و برای مدل تکفازی (12.1 به دست آمد. مشابه این کاوش توسط انوربگ و همکاران [32] در تحلیل جریان نانوسیال زیستی آب/A120 در یک لوله مدور صورت گرفت و بیشترین انحراف از داده های آزمایشگاهی برای مدل های

جدول 1 مروری بر مطالعات پیشین نویسندگان پیرامون بکارگیری رویکرد دوفازی اولری-اولری در تحلیل جریان نانوسیالات

 Table 1 An overview of previous studies of the authors about the utilization of the Eulerian-Eulerian two-phase approach for the analysis of nanofluid flows

| دستاوردها | هندسهٔ مسأله | مرجع |
|---|--|------|
| - مقایسهٔ مدلهای تکفازی و دوفازی در این مسأله - تخمین بیشتر تبادل حرارت در مدل اولری-اولری | ريزمجرا | [25] |
| نسبت به مدلهای تکفازی و مخلوط - مقایسهٔ مدلهای تکفازی و دوفازی در این مسأله - مشاهدهٔ ظهور عدم تعادل هیدرودینامیکی و ایجاد تعادل دمایی میان نانوذرات و سیال پایه - ناچیز بودن سهم نیروی جرم مجازی و نیروی متقابل ذرات در مقابل ندوی سیا | برخورد جت | [26] |
| ر - ر گرری پ - توسعهٔ مدل اولری-اولری به جریآنهای متلاطم - مشاهدهٔ عدم حضور تعادل هیدرودینامیکی با وجود برقراری تعادل دمایی میان نانوذرات و سیال پایه | برخورد جت متلاطم | [27] |
| مشاهدهٔ ظهور عدم تعادل هیدرودینامیکی و ایجاد تعادل دمایی میان نانوذرات و سیال پایه وابستگی تبادل حرارت به میزان نفوذ نانوذرات در آب ناچیز بودن اثر نیروی جرم مجازی و نیروی متقابل ذرات در مقابل نیروی پسا در این مسأله | دمش پایای نانوسیال به جریان آب در یک گام پسرو | [28] |
| اعمال مدل اولری⊣ولری به جریانهای ناپایا مشاهدهٔ عدم حضور تعادل هیدرودینامیکی با وجود برقراری تعادل دمایی میان نانوذرات و سیال پایه وابستگی تبادل حرارت به فرکانس و اندازهٔ دمش و جنس و اندازهٔ نانوذرات دمیده شده مشاهدهٔ توزیع غیریکنواخت نانوذرات در میدان جریان | دمش ناپایای نانوسیال به جریان آب در یک گام پسرو | [29] |

⁴ Backward-facing step

¹ Volume of fluid (VOF)

² Granular ³ Binary gas mixtures

اولری⊣ولری و تکفازی به ترتیب حدود %7 و %35 گزارش شد.

علاوه بر این، مروجی و اردهالی [33] به مقایسهٔ نتایج مدلهای تکفازی و دوفازی در تحلیل جریان آرام نانوسیال آب/Al2O3 در یک مینیکانال پرداختند. یافتههای این مطالعه نشان داد که نتایج پیشبینی شده با مدل اولری-اولری به دادههای آزمایشگاهی بسیار نزدیکتر از مدل تکفازیست. مطالعات رشیدی و همکاران [34] و اکبری و همکاران [35] نیز مؤید همین مطلب بوده است.

اخیراً بهرویان و همکاران [36] مقایسهٔ جامعی از روشهای عددی را برای شبیهسازی جریان نانوسیال آب/Al2O3 در یک لوله ارائه نمودند. نتایج آنها حاکی از این واقعیت بود که مدل اولری-اولری با خطای متوسط 2.79% دقیق تر از سایر مدل هاست. در پژوهش های گوکتیه و همکاران [37] و ربيعي و عطف [38] نيز بر استفاده از رويكرد دوسياله در شرايطي كه برآورد میزان انتقال حرارت و افت فشار نانوسیال اهمیت دارد، تأکید شده

مقالهٔ حاضر به استفاده از رویکرد دوفازی اولری-اولری برای تحلیل جریان متقاطع آب داخل کانالی که تحت تزریق جتهای دوگانه و مورب نانوسیال قرار گرفته، می پردازد. هدف، مطالعهٔ اثر تزریق جتهای نانوسیال و ارزیابی پارامترهای مختلف وابسته به آن بر میزان انتقال حرارت از سطح هدف است. همچنین، با بهرهگیری از رویکرد دوسیاله، رفتار سیال پایه و نانوذرات بهطور مجزا در داخل میدان جریان مورد کنکاش قرار می گیرد. با توجه به تزریق نانوسیال به جریان آب در مسألهٔ حاضر، غلظت نانوذرات تغییرات چشمگیری را در میدان حل تجربه می کند. از اینرو، نمی توان مدل تکفازی را که توزیع نانوذرات را یکنواخت فرض می کند برای آن به کار برد.

2- مدلسازی ریاضی

1-2- يېكرېندى ھندسى

طرح شماتیک مسألهٔ حاضر در "شکل 1" ارائه شده است. همانگونه که مشاهده می شود، هندسهٔ مورد نظر کانالیست دوبعدی که آب خالص از یک سوی آن وارد شده و همزمان تحت تزریق جتهای دوگانهٔ مورب نانوسیال آب/Al2O3 قرار می گیرد. عرض جتها با W، ارتفاع کانال با H و طول سطح هدف با L مشخص شدهاند که مقادیر عددی آنها ثابت بوده و به ترتیب برابر 4 میلیمتر، 16 میلیمتر و 200 میلیمتر در نظر گرفته شده است. پارامترهای متغیر در این هندسه شامل فاصلهٔ بین دو جت و زاویهٔ تزریق آنها بوده که به ترتیب با D و lpha نشان داده شدهاند. مطابق "شکل 1"، دهانهٔ نزدیک تر به ورودی جریان متقاطع آب با عنوان جت اول و دهانهٔ دورتر با عنوان جت دوم نامگذاری شده که زاویهٔ آنها به ترتیب α_1 و α_2 میباشد.

2-2- معادلات حاكم

براساس رويكرد دوفازي اولري-اولري، معادلات حاكم بر جريان نانوسيال بەصورت زير بيان مىشوند [28]:

معادلات ييوستگي:

$$\nabla \cdot \left(\rho_{f}\phi_{f}V_{f}\right) = 0 \tag{1}$$
$$\nabla \cdot \left(\rho_{f}\phi_{f}V_{f}\right) = 0 \tag{2}$$

$$\left(\rho_{\rm p} \varphi_{\rm p} \nu_{\rm p} \right) = 0$$
 که با توجه به تعریف کسرهای حجمی میتوان نوشت:

$$\phi_{\rm f} + \phi_{\rm p} = 1 \tag{3}$$

معادلات انداز هحركت:

$$\nabla \cdot \left(\rho_{\rm f}\phi_{\rm f}V_{\rm f}V_{\rm f}\right) = -\phi_{\rm f}\nabla P + \nabla \cdot \left[\phi_{\rm f}\mu_{\rm f}(\nabla V_{\rm f} + \nabla V_{\rm f}T)\right] + F_d + F_{\rm vm}$$
(4)

$$\nabla \cdot \left(\rho_{\rm p}\phi_{\rm p}V_{\rm p}V_{\rm p}\right) = -\phi_{\rm p}\nabla P + \nabla \cdot \left[\phi_{\rm p}\mu_{\rm p}\left(\nabla V_{\rm p} + \nabla V_{\rm p}T\right)\right] -F_d - F_{\rm vm} + F_{\rm col}$$
(5)

با توجه به اندازه بسیار کوچک ذرات میتوان از نیروی برا^۱ی وارد بر آنها چشمپوشی کرد. نیروی پسا^۲ نیز از رابطهٔ زیر بهدست میآید: $F_d = -\gamma (V_f - V_p)$ که در آن، ضریب اصطکاک (۲) به صورت زیر محاسبه می شود [39]:

$$\gamma = \frac{3}{4} C_d \frac{\phi_{\rm f}(1-\phi_{\rm f})}{d_{\rm p}} \rho_{\rm f} |V_{\rm f} - V_{\rm p}| \phi_{\rm f}^{-2.65}$$
(7)

در این رابطه، C_d ضریب پسا بوده که از تابع دو ضابطهای زیر حاصل مىشود [30]:

$$C_{d} = \begin{cases} \frac{24 + 3.6 \operatorname{Re}_{p}^{0.687}}{\operatorname{Re}_{p}} & , \operatorname{Re}_{p} < 1000\\ 0.44 & , \operatorname{Re}_{p} \ge 1000 & (8) \end{cases}$$

يەطەر ي كە،

$$Re_{p} = \phi_{f}\rho_{f}|V_{f} - V_{p}|d_{p}/\mu_{f}$$
(9)
c, avecase (9) avecase (

$$F_{\rm vm} = 0.5\phi_{\rm p}\rho_{\rm f}\frac{\rm D}{\rm Dt}(V_{\rm f} - V_{\rm p}) \tag{10}$$

$$F_{\rm col} = G\phi_{\rm f}\nabla\phi_{\rm f} \tag{11}$$

در رابطهٔ (11)، G ضریب اثر متقابل ذرات بوده که بهصورت زیر قابل محاسبه است:

$$G = 1.0 \exp[-600(\phi_{\rm f} - 0.376)]$$
 (12)
معادلات انرژی:

$$\nabla \cdot \left(\rho_{\rm f} \phi_{\rm f} C_{p_{\rm f}} T_{\rm f} V_{\rm f}\right) = \nabla \cdot \left(\phi_{\rm f} k_{\rm eff,\rm f} \nabla T_{\rm f}\right) - h_{\nu} (T_{\rm f} - T_{\rm p}) \tag{13}$$

•
$$(\mathcal{P}_p \varphi_p \mathcal{P}_p \mathcal{P}_p \mathcal{P}_p \mathcal{P}_p) = \bullet$$
 $(\varphi_p \mathcal{M}_{eff,p} \mathcal{P}_p \mathcal{P}_p) \mathcal{P}_p \mathcal$

$$h_v = \frac{\sigma \,\varphi_p n_p}{d_p} \tag{15}$$

که در آن، $h_{
m p}$ ضریب تبادل حرارت سیال-ذره بوده و با استفاده از رابطهٔ $h_{
m p}$ تجربی زیر محاسبه می شود [42]:

$$Nu_{p} = \frac{h_{p}d_{p}}{k_{f}} = 2 + 1.1Re_{p}^{0.6}Pr_{3}^{\frac{1}{3}}$$
(16)

در معادلات انرژی، ضرایب هدایت حرارتی مؤثر برای سیال پایه و نانوذرات به ترتيب از روابط زير بهدست مي آيند [43]:

$$k_{\rm eff,f} = \frac{k_{b,f}}{\phi_{\rm f}} \tag{17}$$

$$k_{\rm eff,p} = \frac{\kappa_{b,p}}{\phi_{\rm p}} \tag{18}$$

$$k_{b,f} = (1 - \phi_{p}^{0.5})k_{f}$$
(19)
$$k_{b,p} = \phi_{p}^{0.5}[\omega A + (1 - \omega)\Gamma]k_{f}$$
(20)
$$\sum_{b,p} e^{-1}k_{f}$$
(20)

DOR: 20.1001.1.10275940.1396.17.12.64.6

¹ Lift Force Drag Force

³ Particle-Particle Interaction Force



Fig. 1 Schematic diagram of the present problem, injection of twin oblique nanofluid jets into a channel with water cross-flow وهرك النه مورب نانوسيال در كانالى با حضور جريان متقاطع آب مسألة حاضر، تزريق جتهاى دوگانة مورب نانوسيال در كانالى با حضور جريان متقاطع آب

$$A = \frac{k_{\rm p}}{k_{\rm f}} \tag{21}$$

$$\omega = 7.26 \times 10^{-3} \tag{22}$$

$$B = 1.25 \left[\frac{(1 - \phi_{\rm f})}{\phi_{\rm f}} \right]^{\frac{10}{9}}$$
(23)

$$\Gamma = \left[\frac{B(A-1)\ln\left(\frac{A}{B}\right)}{A\left(1-\frac{B}{A}\right)^{2}} - \frac{(B-1)}{\left(1-\frac{B}{A}\right)} - \frac{B+1}{2}\right] \times 2\left(1-\frac{B}{A}\right)^{-1}$$
(24)

براساس نتایج بهدست آمده از مطالعات پیشین ترشیزی و زحمتکش [28,26] در بین نیروهای میانفازی، اثر نیروی جرم مجازی و نیروی متقابل ذرات ناچیز بوده به گونهای که میتوان از حضور آنها چشم پوشی کرد.

3-2- شرايط مرزى

در این مسأله جریان سیال آرام، پایدار و دوبعدی فرض شده است. همچنین، پروفیلهای یکنواختی برای سرعت و دما در مقاطع ورود آب و جتهای نانوسیال اعمال میشوند. عدد رینولدز برای جریان متقاطع آب در ورودی کانال ثابت بوده و برابر 50 میباشد. در محلهای تزریق نانوسیال نیز فرض بر این است که تعادل محلی بین سیال پایه و نانوذرات برقرار باشد و بر این اساس، شرایط مرزی برای هر دو فاز یکسان در نظر گرفته می شود. با توجه به اینکه سرعت جتهای نانوسیال و کسر حجمی نانوذرات در آنها از پارامترهای مورد مطالعه در این پژوهش میباشند، در اینجا مقادیر مختلفی برای آنها اعمال می شود. سرعت جتهای نانوسیال به ترتیب از صفر تا بیست برابر سرعت ورود آب به کانال بوده و کسرحجمی نانوذرات در آنها از صفر تا 5% متغیر است. قطر نانوذرات Al2O3 همواره برابر 30 نانومتر بوده و دمای آب ورودي و نانوسيال تزريق شده معادل 293 كلوين مي باشد. جدول 2 مقادير چگالی، گرمای ویژه، لزجت و ضریب هدایت حرارتی آب و نانوذرات Al₂O₃ را در این دما نشان میدهد [44]. همان طور که در "شکل 1" نیز مشاهده می شود، شرط مرزی دما ثابت به دیوار پایینی کانال (سطح هدف) اعمال شده و دمای آن در سرتاسر طولش برابر 313 کلوین میباشد. همچنین، فرض آدیاباتیک برای دیوارهای بالایی کانال به کار میرود. شرایط مرزی در این مسأله با انتخاب فشار نسبی صفر و دمای كاملاً توسعه یافته در مقطع خروجي كانال تكميل مي شوند.

2-4- روش حل عددی

در این پژوهش از روش حجم محدود برای حل عددی معادلات حاکم استفاده می شود. همچنین، به منظور گسسته سازی معادلات اندازه حرکت و انرژی، طرح

بالادست مرتبهٔ دوم^۱ به کار می رود. با توجه به انتخاب مدل دوفازی اولری-اولری برای شبیه سازی عددی مسألهٔ حاضر، الگوریتم پی سی سیمپل^۲ [45] که روندی بسط داده شده از الگوریتم سیمپل^۲ برای جریآنهای دوفازی است، به خدمت گرفته می شود. در این روش، سرعت هر یک از فازها به طور جداگانه محاسبه شده و سپس تصحیح فشار بر پایهٔ بقای کلی اعمال می شود. با توجه به پیچیدگی های موجود در مدل دوفازی اولری-اولری، در مقالهٔ حاضر از نرمافزار انسیس فلوئنت کمک گرفته شده است. برای اعمال نیروهای میان فازی که رکن اصلی ارتباط بین معادلات حاکم بر سیال پایه و نانوذرات محسوب می شوند، زیرروال هایی به نرمافزار اضافه شده است. این زیرروال ها با توجه به نوع فاز، اندازهٔ نانوذرات و کسر حجمی آن ها کدنویسی می شوند. به منظور شفاف سازی روند حل، مراحل حل عددی به شرح زیر آمده است:

در اولین گام از هر تکرار، نیروهای میانفازی و ضرایب مربوطه به همراه ضریب انتقال حرارت سیال-ذره بهروزرسانی میشوند. سپس، بهترتیب معادلات اندازه حرکت و تصحیح فشار حل شده و بر اساس آن، مقادیر سرعت و فشار اصلاح می شوند. در ادامه، معادلات انرژی برای هر فاز به طور مجزا حل می شوند. روند مذکور تا ارضای شرط همگرایی که مقدار آن در کلیهٔ محاسبات برابر ¹-10 تعیین شده، ادامه می یابد.

با توجه به لزوم اختصاص مقداری برای لزجت نانوذرات در مدل دوسیالهٔ حاضر، در اینجا نیز مشابه مطالعات قبلی صورت گرفته توسط ترشیزی و زحمتکش [29,28]، لزجت نانوذرات با استفاده از روش سعی و خطا محاسبه می شود. برای این منظور، عدد ناسلت میانگین در سطح هدف برای تزریق جت می ناوسیال جت آب خالص محاسبه شده و با مقدار آن در حالت تزریق جت های نانوسیال با کسر حجمی بسیار کم $(^{-1}0^{-5})$ به ازای مقادیر مختلف از لزجت نانوذرات مقایسه می شود. روند تغییر لزجت نانوذرات تا یکسان شدن نتایج در هر دو مقایسه می شود. روند تغییر لزجت نانوذرات تا یکسان شدن نتایج در هر دو حالت تزریق جت می می در دوند تغییر لزجت نانوذرات تا یکسان شدن نتایج در هر دو نانوذرات تا یکسان شدن می تریب، لزجت نانوذرات دانوذرات ۲۰ یکسان شدن تریب. لزجت نانوذرات دانوذرات ۲۰ یکسان شدن تریب. لزجت نانوذرات دانوذرات ۲۰ یکسان می آید.

محاسبات به ازای مقادیر مختلف از پارامترهای مورد مطالعه تکرار

جدول 2 خواص ترموفيزيكى آب و نانوذرات در دماى 293 كلوين [44] Table 2 Thermophysical properties of water and the nanoparticles at 293 K [44]

| مادہ | ho (kg/m ³) | C_p (J/kg K) | μ (kg/m s) | k (W/m K) |
|--|-------------------------|----------------|----------------|-----------|
| نانوذرات Al ₂ O ₃ | 3970 | 765 | | 40 |
| آب خالص | 997.1 | 4182 | 1003×10-6 | 0.597 |
| | | | | |

Second-order upwind

²PCSIMPLE (Phase Coupled SIMPLE)

³SIMPLE

DOR: 20.1001.1.10275940.1396.17.12.64.6

میشوند که شامل سرعت، زاویه و فاصلهٔ جتها و کسرحجمی نانوذرات در آنها میباشد. پس از همگرا شدن نتایج محاسبات، مقادیر اعداد ناسلت موضعی و میانگین به ترتیب از روابط زیر بهدست میآیند:

$$Nu_{x} = \frac{h_{x}(2H)}{k_{x}}$$
(25)

$$Nu_{ave} = \frac{h_{ave}(2H)}{k_f}$$
(26)

که در آن،

$$h_{\text{ave}} = \frac{1}{L} \int_{\frac{-L}{2}}^{\frac{L}{2}} h_{\text{x}} \, dx \tag{27}$$

2–5– اعتبارسنجی حل عددی

نظر به این که تاکنون مطالعهٔ آزمایشگاهی یا عددی قابل استنادی در زمینهٔ تزریق جت دوگانهٔ مورب نانوسیال در کانالی با شرایط توصیف شده در شکل 1 انجام نشده است، اعتبار حل عددی حاضر در جریآنهای دیگری مورد مطالعه قرار میگیرد. در این راستا، ابتدا برخورد جت دوگانهٔ نانوسیالهای آب/Al2O3 و آب/TiO2 به یک سطح گرم مربعی به طول ضلع 120 میلیمتر و ضخامت 4 میلیمتر که در معرض یک منبع حرارتی 2.5 کیلوواتی قرار گرفته با استفاده از مدل اولری-اولری شبیه ازی میشود. در اینجا، قطر دهانهٔ جتها و فاصلهٔ مراکز آنها از هم به ترتیب 2 و 40 میلیمتر و فاصلهٔ جتها تا سطح هدف برابر 240 میلیمتر میباشد. همچنین، دمای جتهای نانوسیال 303 کلوین و فشار آنها کا 2450 بار در نظر گرفته شده است. صحت این شبیه سازی با مقایسهٔ نتایج به دست آمده با نتایج آزمایشگاهی نایاک و همکاران [46] در جدول 3 به اثبات می رسد. پیداست که بیشترین خطا در تخمین ضریب انتقال حرارت میانگین در حدود %2 است.

به منظور صحه گذاری بیشتر بر بکارگیری رویکرد دوفازی اولری-اولری برای توصیف جریان نانوسیالات، برخورد جت نانوسیال آب/Al2O3 به یک صفحهٔ تخت از جنس فولاد زنگ نزن به طول 396 میلیمتر و ضخامت 6 میلیمتر مورد تجزیه و تحلیل قرار گرفته و نتایج برحسب عدد ناسلت میانگین در "شکل 2" با نتایج عددی و آزمایشگاهی تیاماه و همکاران [47] صفحهٔ برخورد در این مسأله، قطر دهانهٔ جت 5.5 میلیمتر و فاصلهٔ آن تا صفحهٔ برخورد 16.5 میلیمتر میباشد. همچنین، عدد رینولدز جریان برابر مقایسه می شود در این مسأله، قطر دهانهٔ جت 5.5 میلیمتر و فاصلهٔ آن تا صفحهٔ برخورد دمای جت نانوسیال 294 کلوین در نظر گرفته شده است. دمای صفحه برخورد نیز در سرتاسر طولش ثابت بوده که برابر 373 کلوین میباشد. "شکل 2" نشان میدهد که نتایج مدل اولری-اولری در گسترهٔ وسیعی از کسرحجمی نانوذرات با نتایج تیاماه و همکاران همخوانی قابل قبولی دارند.

6-2- بررسی استقلال از شبکه

در شبیه سازی حاضر از شبکه ای با سازمان و غیریکنواخت استفاده شده که در نواحی نزدیک به سطوح کانال، ورودی آب و جتهای نانوسیال تمرکز بیشتری دارد. با هدف اطمینان از عدم وابستگی نتایج عددی به شبکههای مورد استفاده، محاسبات برای سه پیکربندی مختلف از هندسهٔ مسأله در شرایط تزریق عمودی نانوسیال آب/Al2O3 با کسر حجمی 3% و نسبت سرعت 10 $=0.5/V_c$ انجام شده و نتایج آن بر حسب عدد ناسلت میانگین در جدول 4 ارائه شده است. پیداست که در هر سه پیکربندی، افزایش تراکم شبکه تا زمانی که تغییرات عدد ناسلت میانگین به کمتر از %0.0 برسد، ادامه می یابد. نهایتاً، در راستای بهینه نمودن دقت و هزینهٔ محاسبات،

جدول 3 مقایسه نتایج حل عددی حاضر با نتایج آزمایشگاهی نایاک و همکاران [46]

برحسب ضریب انتقال حرارت میانگین Table 3 Comparing the results of the present numerical solution with the experimental results of Nayak et al. [46] in terms of the averaged heat transfer coefficient

| درصد خطا | ناياک و همکاران | حل عددی حاضہ | كسرحجمى نانوذرات | سیال عاما |
|----------|-----------------|-----------------|------------------|-----------------------------------|
| | | م صفر | | عاص |
| 1.62% | 2507.43 | 2548.05 | 0.03% | |
| -0.86% | 2939.12 | 2913.77 | 0.05% | آب/Al ₂ O ₃ |
| 1.56% | 3003.48 | 3050.25 | 0.07% | |
| 1.33% | 1641.09 | 1662.88 | 0.03% | |
| -0.79% | 1760.89 | 1746.93 | 0.05% | آب/_TiO |
| 2.17% | 1790.60 | 1829.49 | 0.07% | |
| | | | | |



Fig. 2 Comparison of the Eulerian-Eulerian results with the numerical and experimental results of Teamah et al. [47]

شکل 2 مقایسه نتایج مدل اولری-اولری با نتایج عددی و آزمایشگاهی تیاماه و همکاران [47]

استفاده از شبکهای با 19176، 25296 و 29886 گره به ترتیب برای حالتهای D=2H و D=2H مناسب به نظر می سد.

3- نتایج شبیهسازی

در این بخش نتایج حاصل از شبیه سازی عددی تزریق جتهای دوگانهٔ مورب نانوسیال آب/Al2O3 در کانالی با حضور جریان متقاطع آب (شکل 1) آورده شده و مورد تجزیه و تحلیل قرار می گیرند. این نتایج در سه زیر بخش مجزا ارائه می شوند که شامل مطالعهٔ اثر فاصلهٔ بین دو جت، اثر سرعت جتهای نانوسیال و کسر حجمی نانوذرات در آنها، و نهایتاً اثر زاویهٔ تزریق جتهای نانوسیال می باشد.

3-1- اثر فاصلهٔ بین دو جت

به منظور بررسی تأثیر فاصلهٔ بین جتهای نانوسیال بر مشخصات جریان و انتقال حرارت در کانال، توزیع سرعت و دما و همچنین تغییرات اعداد ناسلت محلی و میانگین در سطح هدف برای سه هندسهٔ مختلف ارائه میشود. این سه هندسه که تنها در فاصلهٔ بین دو جت (D) با یکدیگر متفاوتند، امکان مقایسهٔ جتهای یگانه و دوگانه را نیز فراهم میآورند. کلیهٔ محاسبات در این زیر بخش بر مبنای تزریق عمودی نانوسیال آب/Al₂O₃ با کسر حجمی 3% و نسبت سرعت V_j/V_{cr} انجام شده است.

شکل 3" توزیع سرعت و "شکل 4" توزیع دمای نانوسیال در میدان جریان را نشان میدهند. در اینجا هر شکل شامل نتایج سه هندسهٔ مورد نظر primary phase (water)

a) Single jet (D=0)

primary phase (water)

b) Twin jets (D=2H)

primary phase (water)

-0.1

-0.1

0.003

-0.003 -0.05

-0.05

secondary phase (Al₂O₃ nanoparticles)

0.003

-0.05

-0.05

secondary phase (Al₂O₃ nanoparticles)

-0.05

جدول 4 بررسی استقلال از شبکه برای سه پیکربندی مختلف از مسأله حاضر Table 4 Grid independence study for three different configurations of

| | | the present problem |
|-------------------------------------|-------------------|---------------------|
| پيكربندي هندسي | تعداد گره در شبکه | عدد ناسلت میانگین |
| | 5664 | 16.209 |
| (D-0) .:!E | 11825 | 15.483 |
| (D=0) جب یکانه | 19176 | 15.171 |
| | 29094 | 15.127 |
| | 7105 | 17.219 |
| $(D-2H)$ $(1 \leq 1 \leq 1 \leq 1)$ | 14744 | 16.603 |
| (D=211) جي هاي دو کانه $(D=211)$ | 25296 | 16.232 |
| | 34818 | 16.186 |
| | 8590 | 18.384 |
| | 16189 | 17.640 |
| جتهای دوگانه (D=4H) | 22307 | 17.179 |
| | 29886 | 16.984 |
| | 38170 | 16.937 |

بوده که به ترتیب در قسمتهای الف، ب و پ ارائه شدهاند. با توجه به استفاده از مدل دوفازی اولری-اولری، برای سرعت و دمای سیال پایه (آب) و نانوذرات Al₂O₃ کانتورهای جداگانهای آورده شده که از وجود معادلات مجزا برای هر یک از فازها نشأت میگیرد. لازم به ذکر است از آنجایی که در نگرش اولری-اولری، فاز ثانویه (نانوذرات) نیز به صورت یک محیط پیوسته در نظر گرفته می شود، در این پژوهش فرض شده که مقدار بسیار کمی از نانوذرات در جریان آب ورودی نیز حضور دارد. این مقدار در محاسبات مقالهٔ حاضر وده و به گونهای انتخاب شده که تأثیری بر روی نتایج به همراه 6×10^{-6} نداشته باشد. باید توجه داشت که به منظور نمایش بهتر کانتورها، راستای عمودى 3 برابر رسم شده است.

بررسی "شکل 3" نشان میدهد که در هر سه هندسهٔ حاضر، بیشترین سرعت در امتداد نازلهای ورودی ایجاد می شود. به علت بزرگتر بودن دهانهٔ جت در حالت D=0 و افزایش دبی نانوسیال، آب و نانوذرات در این حالت با سرعت بیشتری جریان یافته و میدان جریان متفاوت تری نسبت به دو هندسهٔ دیگر نمایان می شود. با این وجود، در دو هندسهٔ دیگر به علت وجود دو ورودی مجزا برای جت و تقسیم اندازهٔ دهانه و دبی نانوسیال در آنها، توزیع سرعت یکنواخت تری به چشم می خورد. در هر سه هندسه که نتایج بر حسب توزیع سرعت سیال پایه و نانوذرات به طور مجزا آورده شده می توان به ظهور عدم تعادل محلی بین این دو فاز پی برد. در حقیقت، با وجودی که فرض برقراری تعادل محلی در جریان ورودی اعمال شده اما پیداست که در داخل میدان جریان این فرض برقرار نمانده و سیال پایه با سرعت بیشتری نسبت به نانوذرات جریان می یابد. این رفتار با مطالعات قبلی ترشیزی و زحمتکش در جریانهای آرام [26] و متلاطم [27] نانوسیال در مسألهٔ برخورد جت و همچنین دمشهای پایا [28] و ناپایای [29] نانوسیال به داخل جریان آب در گام پسرو همخوانی دارد. مقایسهٔ کانتورهای ارائه شده در "شکل 3" نشان میدهد که عدم تعادل ایجاد شده بین سیال پایه و نانوذرات در مسیر تزریق جتهای نانوسیال و امتداد آنها در راستای حرکت جریان آب نسبت به سایر نواحی محسوس تر است.

مشاهدهٔ توزیع دما در کانتورهای "شکل 4" نشان میدهد که بیشترین گرادیآن های دما در نواحی میانی کانال بوده و در نقاط متناظر با دهانهٔ جتها مجاور به صفحهٔ هدف رخ می دهد. از مقایسهٔ کانتورها در این شکل مشخص می شود که دمای آب و نانوسیال تزریق شده در جت یگانه دیرتر تحت تأثیر سطح هدف قرار می گیرد. این در حالیست که دمای سیال درون میدان جریان در جتهای دوگانه افزایش سریعتری داشته و این افزایش با فاصلهٔ



فاز اوليه (آب)

-0.02 -0.03

0.05

0.05

0.00

0.01 0.02 0.03

0.003

0.01

-0.03 0.02 0.01 0.003-

فاز اوليه (آب)

-0.003

-0.01

0.02

0.03 0.02 0.01

فاز ثانويه (نانوذرات Al₂O₃)

-0.02

0.02

0.02 0.01-

فاز ثانویه (نانوذرات Al₂O₃)

ب) جتهای دوگانه (D=2H)

0.03

0.04

0.05

الف) جت يگانه (D=0)

0.03 0.02 0.01 0.003-

فاز اوليه (آب)

0.003-

-0.003



0.03

secondary phase (Al2O3 nanoparticles) فاز ثانويه (نانوذرات Al₂O₃) پ) جتهای دوگانه (D=4H) c) Twin jets (D=4H)Fig. 3 Velocity distribution of the primary and secondary phases in three different configurations

شکل 3 توزیع سرعت فازهای اولیه و ثانویه در سه پیکربندی مختلف

بین دو جت رابطهٔ مستقیم دارد. از نتایج هر سه هندسه در "شکل 4" پیداست که مدل دوفازی اولری-اولری توزیع دمای یکسانی را برای سیال پایه و نانوذرات پیشبینی می کند. این امر بیانگر ایجاد تعادل دمایی بین این دو فاز در سرتاسر میدان جریان بوده و با نتایج کلته و همکاران [30] و مطالعات



primary phase (water)



secondary phase (Al2O3 nanoparticles) فاز ثانویه (نانوذرات Al₂O₃) a) Single jet (D=0)



(D=0) جت تگانه (D=0)

فاز ثانويه (نانوذرات Al₂O₃)

(D=2H) جتهای دوگانه (D=2H)

primary phase (water)



secondary phase (Al2O3 nanoparticles) **b**) Twin jets (D=2H)



primary phase (water)



فاز ثانویه (نانوذرات Al₂O₃) secondary phase (Al2O3 nanoparticles) c) Twin jets (D=4H)**پ) ج**تهای دوگانه (D=4H) Fig. 4 Temperature distribution of the primary and secondary phases in three different configurations شکل 4 توزیع دمای فازهای اولیه و ثانویه در سه پیکربندی مختلف

پیشین ترشیزی و زحمتکش [26-29] همخوانی دارد.

"شکل 5" تغییرات عدد ناسلت محلی در سطح هدف را برای سه هندسهٔ مورد نظر نشان میدهد. محور عمودی در این شکل به صورت لگاریتمی ارائه شده تا امکان نمایش بهتر و مقایسهٔ دقیقتر نمودارها میسر باشد. در ابتدای

سطح هدف، هر سه منحنی بر یکدیگر منطبقاند. این بدان علت است که در اين ناحيه، انتقال حرارت تحت تأثير جريان متقاطع آب مي باشد. مطابق انتظار، عدد ناسلت محلى در نواحى نزديك به تزريق جت نانوسيال افزايش مییابد که میزان آن در هر سه هندسه تقریباً یکسان است. تفاوت اساسی به روند تغییرات عدد ناسلت محلی پس از تزریق جت نانوسیال مربوط میشود. در جت یگانه (D=0)، پس از ورود نانوسیال به میدان جریان، عدد ناسلت محلی افزایش زیادی داشته و سیس به همان میزان کاهش می یابد. با این وجود، در جتهای دوگانه (D=2H و D=4H) به دلیل ورود نانوسیال به جریان آب در دو مقطع فاصلهدار، روند کاهش عدد ناسلت محلی در سطح هدف تعدیل شده و توزیع یکنواخت تری از آن پدید می آید که این امر در حالت D=4H مشهودتر است. روشن است که تعداد بیشینههای ایجاد شده در منحنی تغییرات عدد ناسلت محلی با تعداد دهانههای در نظر گرفته شده برای تزریق جت نانوسیال برابر است. همچنین، شکل 5 نشان میدهد که تبدیل جت یگانه به دو جت مجزا موجب افزایش عدد ناسلت محلی در بیش از 60% از سطح هدف می شود.

به منظور تکمیل نتایج در این زیر بخش، تغییرات عدد ناسلت میانگین در سطح هدف برحسب کسرحجمی نانوذرات موجود در جت تزریقی در "شکل 6" آورده شده است. مشاهدهٔ این شکل در وهلهٔ اول نشان میدهد که بکارگیری جتهای دوگانهٔ نانوسیال نسبت به جت یگانه همواره بهبود انتقال حرارت از سطح هدف را به دنبال دارد. همچنین، افزایش فاصلهٔ بین دو جت تبادل حرارت را بیشتر می کند. به عنوان نمونه، در کسر حجمی 3%، میزان افزایش عدد ناسلت میانگین نسبت به جت یگانه در حالتهای D=2H و به ترتيب برابر با 7.00% و 11.96% بهدست ميآيد. پيداست که در D=4Hهر سه هندسه با افزودن نانوذرات، عدد ناسلت میانگین به طور تقریباً خطی افزایش می یابد. علاوه بر این، مشخص می شود که تأثیر مکان جتها بر نتایج انتقال حرارت در کسرهای حجمی بالاتر، پر رنگ تر است.

3-2-1 اثر سرعت و کسرحجمی نانوسیال تزریقی

در این زیر بخش، تأثیر سرعت جت نانوسیال و کسرحجمی نانوذرات در آن بر میزان انتقال حرارت در کانال مورد مطالعه قرار می گیرد. برای این منظور، تغییرات اعداد ناسلت محلی و میانگین در سطح هدف به ازای مقادیر مختلف از سرعت بیبعد جت ($V_{
m j}/V_{
m cf}$) و کسرحجمی نانوذرات مورد توجه قرار می گیرد. در این جا، کلیهٔ محاسبات برمبنای تزریق عمودی نانوسیال



Fig. 5 Variations of the local Nusselt number on the target surface in three different configurations

شکل 5 تغییرات عدد ناسلت محلی در سطح هدف در سه پیکربندی مختلف





آب/Al2O3 در هندسهای با جتهای دوگانه در حالت D=4H انجام شده Al2O3

"شکل 7" تغییرات عدد ناسلت محلی در سطح هدف را برای مقادیر مختلف از سرعت بیبعد جتهای نانوسیال با کسرحجمی %3 نشان داده و با حالت بدون تزريق جت مقايسه مي كند. روشن است كه ميزان تبادل حرارت از سطح هدف در حضور جتهای نانوسیال افزایش یافته و سرعت جت نقش بهسزایی در این امر دارد. به دنبال ترزیق جتهای نانوسیال به میدان جریان، غلظت محلى نانوذرات در پيرامون آنها افزايش يافته كه موجب تغيير نوساني عدد ناسلت محلی در بخشی از سطح هدف می شود. با افزایش سرعت بی بعد جتها، علاوه بر بهبود قابل ملاحظه در تبادل حرارت، دامنهٔ این نوسانات نیز كاهش مى يابد. علت اين امر را مى توان به غلبهٔ جريان جت بر جريان متقاطع

"شکل 8" به منظور بررسی اثر سرعت جتهای نانوسیال و کسرحجمی نانوذرات در آنها بر مقدار عدد ناسلت میانگین در سطح هدف ارائه شده است. مطابق این شکل، افزودن نانوذرات به آب همواره افزایش تبادل حرارت از سطح هدف را در پی دارد به طوری که در $V_{
m j}/V_{
m cf}$ ، جایگزینی جتهای دوگانهٔ آب خالص با جتهای دوگانهٔ نانوسیالاتی با کسرحجمیهای %۱، %3 و 5.5%، عدد ناسلت میانگین را به ترتیب 5.59%، 17.27% و 29.52% افزایش میدهد. این مقادیر، با دو برابر شدن سرعت جت ($V_j/V_{
m cf}=20$) به ترتيب به 14.41%، 35.34% و 67.26% افزايش مى يابد. در حقيقت، تأثير کسرحجمی نانوذرات بر میزان تبادل حرارت از سطح هدف در مقادیر بالاتر از سرعت بیبعد جت چشمگیرتر است. این بدان علت است که افزایش سرعت جت موجب نفوذ هرچه بیشتر نانوذرات به نزدیکی سطح هدف می شود.

3-3- اثر زاویهٔ تزریق جتهای دوگانهٔ نانوسیال

به عنوان آخرین بخش از نتایج، تأثیر زاویهٔ جتهای دوگانهٔ نانوسیال بر مشخصات جریان و انتقال حرارت در کانال مورد کنکاش قرار می گیرد. در این راستا، تغییرات کسرحجمی نانوذرات در طول سطح هدف و همچنین، مقدار عدد ناسلت میانگین در آن به ازای مقادیر مختلف از زاویهٔ دو جت (α_1 و α_2) ارائه می شود. در این جا، کلیهٔ محاسبات بر مبنای تزریق نانوسیال آب/Al₂O₃ با کسرحجمی %3 و نسبت سرعت Vj/Vcf=10 در هندسهای با جت دوگانه در حالت *D*=4*H* انجام شده است.



No jet flow

 $--- V_i / V_{cf} = 1$

 $-V_i/V_{cf} = 10$

 $\Theta - V_j / V_{cf} = 5$



ادریس ترشیزی و ایمان زحمتکش

84

64

n^{× 24}

4<u>+</u> -25 -20

Fig. 8 Variations of the averaged Nusselt number on the target surface in terms of dimensionless velocity of the nanofluid jets for different values of the nanoparticles fraction

شکل 8 تغییرات عدد ناسلت میانگین در سطح هدف برحسب سرعت بیبعد جتهای نانوسیال به ازای مقادیر مختلف از کسر حجمی نانوذرات

با هدف ارزیابی تأثیر زاویهٔ جتها بر میزان نفوذ نانوذرات Al₂O3 به داخل جریان متقاطع آب، تغییرات کسرحجمی این ذرات بر روی سطح هدف در "شکل 9" رسم شده است. در این شکل، نتایج مربوط به زوایای مختلف از جت اول شامل $lpha_1=45^\circ$ و $lpha_1=135^\circ$ و $lpha_1=45^\circ$ به ترتيب در قسمتهای الف، ب و پ ارائه شدهاند که در هر یک از آنها، منحنیهای متناظر با همین مقادیر برای زاویهٔ جت دوم ($lpha_2$) آمده است. در نگاه اول مشخص می شود که على رغم حضور جريان متقاطع آب، زاويهٔ هر دو جت تأثير قابل توجهى بر نفوذ نانوذرات در میدان جریان دارد به گونهای که با تنظیم آنها میتوان بخش وسیعتری از سطح هدف را تحت پوشش نانوذرات قرار داد. دقت در "شکل 9" نشان میدهد که با قرارگیری حداقل یکی از جتها در زاویه 135 درجه، نفوذ نانوذرات به نزدیکی سطح هدف بهطرز چشمگیری کاهش مییابد که قابل انتظار است. در بین زوایای بررسی شده، با انتخاب زاویهای حاده برای جت دوم، بیشترین غلظت نانوذرات در مجاورت سطح هدف هنگامی رخ میدهد که جت اول در حالت عمودی ($lpha_1=90^\circ$) قرار گیرد. علاوه بر این، دامنهٔ تغییرات کسرحجمی نیز در این وضعیت کمتر شده و لذا توزیع نسبتاً یکنواختتری از نانوذرات نسبت به دو زاویهٔ دیگر بهدست میآید. مقایسهٔ

منحنىها در هر شكل مبين آن است كه با تغيير زاويهٔ جت دوم از 45 به 90 درجه، غلظت نانوذرات در میانههای سطح هدف کاهش یافته و به میزان آن در انتهای سطح افزوده می شود. با این وجود، ظاهراً این تغییر تفاوت معناداری در برآیند توزیع ذرات ایجاد نمی کند، لیکن تأثیر آن بر میزان انتقال حرارت در کانال بایستی مورد مطالعه قرار گیرد. زیرا حضور نانوذرات در نواحی میانی کانال با گرادیانهای دمایی شدیدتر، مؤثرتر میباشد.

روشن است که میزان انتقال حرارت در کانال به شدت متأثر از نفوذ نانوذرات به نزدیکی سطح هدف میباشد [27,26]. از اینرو و با توجه به "شكل 9" و تأثير انكارناپذير زاويهٔ جتها بر توزيع نانوذرات، تغييرات عدد ناسلت میانگین در سطح هدف برحسب زاویهٔ جتهای اول و دوم به ترتیب در قسمتهای الف و ب از "شکل 10" آمده است. مطابق انتظار، در بین زوایای در نظر گرفته شده، کمترین مقادیر عدد ناسلت میانگین مربوط به قرارگیری جتها در زاویهٔ 135 درجه میباشد. همچنین، مشاهده میشود که تغییرات زاویهٔ جت اول در محدودهٔ 45 تا 90 درجه تأثیر چندانی بر نتایج نداشته، ليكن به محض تجاوز از حالت قائم، عدد ناسلت ميانگين با شيب قابل ملاحظهای کاهش می یابد. همانطور که پیش تر نیز اشاره شد، انتخاب زاویهٔ 45 یا 90 درجه برای جت دوم تأثیر چندانی بر میانگین غلظت نانوذرات در نزدیک سطح هدف ندارد. جالب آنجاست که با توجه به "شکل 10 (الف)"، قرارگیری جت دوم در زاویهٔ 45 درجه می تواند مقدار عدد ناسلت میانگین را نسبت به حالت تزریق عمودی بیش از 8% افزایش دهد. این امر را می توان به افزایش غلظت نانوذرات در میانههای سطح هدف، که در آن گرادیانهای دمایی شدیدتر است، نسبت داد.

تكرار محاسبات برای زوایای مختلف اثبات می كند كه منحنی تغییرات عدد ناسلت میانگین برحسب زاویهٔ جتهای اول و دوم را می توان با تقریب بسیار خوبی با استفاده از تابعی چند جملهای به ترتیب از درجهٔ سوم و از درجهٔ چهارم پیشبینی کرد. بر پایهٔ توابع حاصل از برازش منحنیها، زاویهٔ بهینه برای جت اول در حدود 78 درجه و برای جت دوم در حدود 57 درجه بهدست میآید. بدیهی است که با قرارگیری جتهای نانوسیال در این زوایا، میزان تبادل حرارت از سطح هدف به حداکثر مقدار خود میرسد.

4- نتیجه گیری

پژوهش حاضر به شبیه سازی عددی جریان و انتقال حرارت در مسألهٔ تزریق جتهای دوگانهٔ مورب نانوسیال آب/Al2O3 در کانالی با حضور جریان متقاطع آب پرداخت. محاسبات با استفاده از مدل دوفازی اولری اولری به ازای مقادیر مختلف از فاصلهٔ بین دو جت، سرعت جتهای نانوسیال و کسرحجمی نانوذرات در آنها و همچنین، زاویهٔ تزریق جتهای نانوسیال انجام شده و نتایج بهدست آمده با یکدیگر مقایسه شدند. بر پایهٔ نتایج بهدست آمده می توان موارد زیر را نتیجه گیری کرد:

- 1) جایگزینی جت یگانه با جتهای دوگانه، تبادل حرارت از سطح هدف را افزایش داده و توزیع آن را در طول صفحه یکنواخت تر می کند.
 - 2) بالا بردن سرعت و فاصلهٔ جتها انتقال حرارت را بیشتر می کند.
- 3) نقش نانوذرات تزریقی در بهبود انتقال حرارت به مقدار نفوذ آنها در جريان متقاطع آب وابسته است.
- 4) زاویهٔ تزریق جتهای نانوسیال پارامتری تأثیرگذار بر الگوی توزیع نانوذرات و در نتیجه، میزان انتقال حرارت در کانال میباشد. زاویهٔ بهینهٔ هر یک از جتها با استفاده از توابع حاصل از برازش منحنیها قابل تعيين است.

در این پژوهش، تحلیل دقیق رفتار نانوذرات در میدان جریان به عنوان فازی مجزا، زمینهٔ شناخت پارامترهای کلیدی و مؤثر بر خصوصیات جریان و انتقال حرارت را فراهم نمود. این در حالیست که به علت وجود تغییرات چشمگیر در کسرحجمی نانوذرات، اعمال مدل تکفازی به مسألهٔ حاضر ناممکن بود. بدین ترتیب، علی رغم پیچیدگی ها و حجم بالای محاسبات، باید مدل دوفازی اولری-اولری را به عنوان روشی کارآمد و قابل اعتنا در شبیه سازی جریان نانوسیالات مدنظر قرار داد.



شکل 9 الگوی توزیع نانوذرات بر روی سطح هدف به ازای مقادیر مختلف از زاویهٔ جت دوم



b) In terms of the second jet angle ب) برحسب زاویهٔ جت دوم Fig. 10 Variations of the averaged Nusselt number on the target surface for different values of the jets angles

شکل 10 تغییرات عدد ناسلت میانگین در سطح هدف به ازای مقادیر مختلف از زاویهٔ حتها

5- فهرست علايم

| C_d | ضريب پسا |
|-----------------|---|
| C_p | گرمای ویژه (Jkg ⁻¹ K ⁻¹) |
| d | قطر نانوذرات (m) |
| D | فاصلهٔ بین دو جت (m) |
| $F_{\rm col}$ | نیروی متقابل ذرات (Pam ⁻¹) |
| F_d | نیروی پسا (Pam ⁻¹) |
| F _{vm} | نیروی جرم مجازی (Pam ⁻¹) |
| G | ضریب اثر متقابل ذرات (Pa) |
| h | ضریب انتقال حرارت جابهجایی (m ⁻² K ⁻¹ |
| h_p | ضریب تبادل حرارت سیال-ذرہ (m ⁻² K ⁻¹ |
| h_v | ضریب انتقال حرارت حجمی (Wm ⁻³ K ⁻¹ |
| Н | ارتفاع کانال (m) |
| k | ضریب هدایت حرارتی (Wm ⁻¹ K ⁻¹) |
| L | طول سطح هدف (m) |
| Nu | عدد ناسلت |
| Р | فشار (Pa) |
| Pr | عدد پرانتل |
| | |

(W

(Wi

(

عدد رينولدز Re

6- مراجع

[1] M. Salimi Gachuiee, S. M. Peyghambarzadeh, S. H. Hashemabadi, A. Chabi, Experimental investigation of convective heat transfer of Al2O3/water nanofluid through the micro heat exchanger, Modares Mechanical Engineering, Vol. 15, No. 2, pp. 270-280, 2015. (in Persian فارسى)

(kg

- V. Sajith, D. Haridas, C. B. Sobhan, G. R. C. Reddy, Convective heat [2] transfer studies in macro and mini channels using digital interferometry, International Journal of Thermal Sciences, Vol. 50, No. 3, pp. 239-249, 2011.
- [3] T. Dixit, I. Ghosh, Review of micro- and mini-channel heat sinks and heat exchangers for single phase fluids, Renewable and Sustainable Energy Reviews, Vol. 41, No. 1, pp. 1298-1311, 2015.
- A. Joodaki, A. Ashrafizadeh, A new geometrical modeling approach in the analysis and optimization of convection heat transfer in wavy channels, [4] Modares Mechanical Engineering, Vol. 14, No. 9, pp. 147-156, 2014. (in (فارسی Persian
- A. K. Barik, A. Mukherjee, P. Patro, Heat transfer enhancement from a small [5] rectangular channel with different surface protrusions by a turbulent cross flow jet, *International Journal of Thermal Sciences*, Vol. 98, No. 12, pp. 32-41, 2015.
- N. H. Saeid, Jet impingement interaction with cross flow in horizontal porous [6] layer under thermal non-equilibrium conditions, International Journal of
- Heat and Mass Transfer, Vol. 50, No. 21-22, pp. 4265-4274, 2007.[7] J. P. Bouchez, R. J. Goldstein, Impingement cooling from a circular jet in a cross flow, International Journal of Heat and Mass Transfer, Vol. 18, No. 6, pp. 719-730, 1975.
- R. Jia, M. Rokni, B. Sunden, Impingement cooling in a rib-roughened [8] channel with cross-flow, International Journal of Numerical Methods for Heat & Fluid Flow, Vol. 11, No. 7, pp. 642-662, 2001.
- [9] Y. Xing, S. Spring, B. Weigand, Experimental and numerical investigation of impingement heat transfer on a flat and micro-rib roughened plate with different crossflow schemes, International Journal of Thermal Sciences, Vol. 50, No. 7, pp. 1293-1307, 2011.
- [10] M. Wae-hayee, P. Tekasakul, S. Eiamsa-ard, C. Nuntadusit, Effect of crossflow velocity on flow and heat transfer characteristics of impinging jet with low jet-to-plate distance, Journal of Mechanical Science and Technology, Vol. 28, No. 6, pp. 2909-2917, 2014.
- [11] C. Wang, L. Luo, L. Wang, B. Sunden, Effects of vortex generators on the jet impingement heat transfer at different cross-flow Reynolds numbers, International Journal of Heat and Mass Transfer, Vol. 96, No. 5, pp. 278-286, 2016.
- [12] C. Wang, L. Wang, B. Sunden, A novel control of jet impingement heat transfer in cross-flow by a vortex generator pair, International Journal of Heat and Mass Transfer, Vol. 88, No. 9, pp. 82-90, 2015.
- [13] E. J. Gutmark, I. M. Ibrahim, S. Murugappan, Dynamics of single and twin circular jets in cross flow, Experiments in Fluids, Vol. 50, No. 3, pp. 653-663, 2011.

microchannel, International Journal of Heat and Fluid Flow, Vol. 32, No. 1, pp. 107-116, 2011.

- [31] M. Kalteh, A. Abbassi, M. Saffar-Avval, A. Frijns, A. Darbuber, J. Harting, Experimental and numerical investigation of nanofluid forced convection inside a wide microchannel heat sink, *Applied Thermal Engineering*, Vol. 36, No. 5, pp. 260-268, 2012.
- [32] O. Anwar Beg, M. M. Rashidi, M. Akbari, A. Hosseini, Comparative numerical study of single-phase and two-phase models for bio-nanofluid transport phenomena, *Journal of Mechanics in Medicine and Biology*, Vol. 14, No. 1, pp. 1-31, 2014.
- [33] M. K. Moraveji, R. M. Ardehali, CFD modeling (comparing single and twophase approaches) on thermal performance of Al₂O₃/water nanofluid in minichannel heat sink, *International Communications in Heat and Mass Transfer*, Vol. 44, No. 5, pp. 157-164, 2013.
- [34] M. M. Rashidi, A. Hosseini, I. Pop, S. Kumar, N. Freidoonimehr, Comparative numerical study of single and two-phase models of nanofluid heat transfer in wavy channel, *Applied Mathematics and Mechanics (English Edition)*, Vol. 35, No. 7, pp. 831-848, 2014.
- [35] M. Akbari, N. Galanis, A. Behzadmehr, Comparative analysis of single and two-phase models for CFD studies of nanofluid heat transfer, *International Journal of Thermal Sciences*, Vol. 50, No. 8, pp. 1343-1354, 2011.
- [36] I. Behroyan, Sh. M. Vanaki, P. Ganesan, R. Saidur, A comprehensive comparison of various CFD models for convective heat transfer of Al₂O₃ nanofluid inside a heated tube, *International Communications in Heat and Mass Transfer*, Vol. 70, No. 1, pp. 27-37, 2016.
- [37] S. Goktepe, K. Atalık, H. Erturk, Comparison of single and two-phase models for nanofluid convection at the entrance of a uniformly heated tube, *International Journal of Thermal Sciences*, Vol. 80, No. 6, pp. 83-92, 2014.
- [38] A. Rabiee, A. Atf, Numerical investigation of water/Al₂O₃ nanofluid forced convective boiling flow in a vertical channel, *Modares Mechanical Engineering*, Vol. 15, No. 1, pp. 403-411, 2015. (in Persian فارسی)
- [39] M. Syamlal, D. Gidaspow, Heat hydrodynamics of fluidization: prediction of wall to bed heat transfer coefficients, *AIChE Journal*, Vol. 31, No. 1, pp. 127-135, 1985.
- [40] D. A. Drew, R. T. Lahey, Analytical Modeling of Multiphase Flow, M. C. Roco (Ed.), Particulate Two-Phase Flow, pp. 509-566, Boston: Butterworth– Heinemann, 1993.
- [41] J. X. Bouillard, R. W. Lyczkowski, D. Gidaspow, Porosity distributions in a fluidized bed with an immersed obstacle, *AIChE Journal*, Vol. 35, No. 6, pp. 908-922, 1989.
- [42] N. Wakao, S. Kaguei, *Heat and Mass Transfer in Packed Beds*, pp. 264-295, New York: Gordon and Breach, 1982.
- [43] J. A. M. Kuipers, W. Prins, W. P. M. Van Swaaij, Numerical calculation of wall-to-bed heat-transfer coefficients in gas-fluidized beds, *AIChE Journal*, Vol. 38, No. 7, pp. 1079-1091, 1992.
- [44] I. Zahmatkesh, Entropy generation of nanofluids during natural convection in rectangular porous enclosures, *Journal of Solid and Fluid Mechanics*, Vol. 4, No. 3, pp. 171-184, 2014. (in Persian فارسى)
- [45] S. A. Vasquez, V. A. Ivanov, A phase coupled method for solving multiphase problems on unstructured meshes, *Proceedings of ASME 2000 Fluids Engineering Division Summer Meeting*, Boston, Massachusetts, 2000.
- [46] S. K. Nayak, P. C. Mishra, S. K. S. Parashar, Enhancement of heat transfer by water/Al₂O₃ and water/TiO₂ nanofluids jet impingement in cooling hot steel surface, *Journal of Experimental Nanoscience*, Vol. 11, No. 16, pp. 1253-1273, 2016.
- [47] M. A. Teamah, M. M. K. Dawood, A. Shehata, Numerical and experimental investigation of flow structure and behavior of nanofluids flow impingement on horizontal flat plate, *Experimental Thermal and Fluid Science*, Vol. 74, No. 6, pp. 235-246, 2016.

- [14]V. S. Naik-Nimbalkar, A. D. Suryawanshi, A. W. Patwardhan, I. Banerjee, G. Padmakumar, G. Vaidyanathan, Twin jets in cross- flow, *Chemical Engineering Science*, Vol. 66, No. 12, pp. 2616-2626, 2011.
- [15] B. Zang, T. H. New, Near-field dynamics of parallel twin jets in cross-flow, *Physics of Fluids*, Vol. 29, No. 3, pp. 035103, 2017.
 [16] A. Radhouane, N. M. Said, H. Mhiri, Ph. Bournot, G. Palec, Twin inclined
- [16] A. Radhouane, N. M. Said, H. Mhiri, Ph. Bournot, G. Palec, Twin inclined jets in crossflow: experimental investigation of different flow regimes and jet elevations, *Environmental Fluid Mechanics*, Vol. 16, No. 1, pp. 45-67, 2016.
- [17] B. Wegner, Y. Huai, A. Sadiki, Comparative study of turbulent mixing in jet in cross-flow configurations using LES, *International Journal of Heat and Fluid Flow*, Vol. 25, No. 5, pp. 767-775, 2004.
- [18] L. A. El-Gabry, D. Kaminski, Numerical investigation of jet impingement with cross flow – Comparison of Yang-Shih and standard k–ϵ turbulence models, *Numerical Heat Transfer (Part A: Applications)*, Vol. 47, No. 5, pp. 441-469, 2005.
- [19] S. B. Tambe, Liquid Jets Injected into Non-Uniform Crossflow, PhD Thesis, University of Cincinnati, Hamilton, 2010.
- [20] A. K. Barik, S. Rout, A. Mukherjee, Numerical investigation of heat transfer enhancement from a protruded surface by cross-flow jet using Al₂O₃-water nanofluid, *International Journal of Heat and Mass Transfer*, Vol. 101, No. 10, pp. 550-561, 2016.
- [21] S. Zeinali Heris, S. G. Etemad, M. N. Esfahany, Experimental investigation of oxide nanofluids laminar flow convective heat transfer, *International Communications in Heat and Mass Transfer*, Vol. 33, No. 4, pp. 529-535, 2006.
- [22] F. Bazdidi Tehrani, M. Sedaghatnejad, N. Ekrami, I. Vasefi, Single phase and two phase analysis of mixed convection of nanofluid flow in vertical rectangular duct under an asymmetric thermal boundary condition, *Modares Mechanical Engineering*, Vol. 14, No. 13, pp. 47-58, 2015. (in Persian فارسی)
- [23] F. Bazdidi Tehrani, N. Ekrami-Jolandan, M. Sedaghatnejad, S. I. Vasefi, Analysis of mixed convection heat transfer of CuO-water nanofluid in a vertical square duct using two phase Euler-Lagrange approach, *Journal of Solid and Fluid Mechanics*, Vol. 6, No. 2, pp. 227-244, 2016. (in Persian, فارسی)
- [24] I. Zahmatkesh, H. Emdad, M. M. Alishahi, Two-fluid analysis of a gas mixing problem, *Scientia Iranica (Transactions B)*, Vol. 20, No. 1, pp. 162-171, 2013.
- [25] E. Torshizi, I. Zahmatkesh, Evaluation of Eulerian-Eulerian and two-phase mixture models for the analysis of nanofluid flow in a microchannel, *Proceedings of The 22nd Annual International Conference on Mechanical Engineering*, Ahvaz, Iran, 2014. (in Persian فارس)
- [26] E. Torshizi, I. Zahmatkesh, Comparison between single-phase, two-phase mixture and Eulerian-Eulerian models for the simulation of jet impingement of nanofluids, *Journal of Applied and Computational Sciences in Mechanics*, Vol. 27, No. 2, pp. 55-70, 2016. (in Persian فارسی)
- [27] E. Torshizi, I. Zahmatkesh, Utilization of Eulerian-Eulerian two-phase model for the simulation of turbulent nanofluid flow in jet impingement, *Proceedings of The 23rd Annual International Conference on Mechanical Engineering*, Tehran, Iran, 2015. (in Persian فارسى)
- [28] E. Torshizi, I. Zahmatkesh, Eulerian-Eulerian description of water flow in a backward-facing step with nanofluid blowing, *Amirkabir Journal of Science* & *Research*, Vol. 48, No. 1, pp. 93-104, 2016. (in Persian) (فارسي)
- [29] I. Zahmatkesh, E. Torshizi, Scrutiny of unsteady flow and heat transfer in a backward-facing step under pulsating nanofluid blowing using the Eulerian-Eulerian approach, *Journal of Mechanics*, 2017. (in Press)
- [30] M. Kalteh, A. Abbassi, M. Saffar-Avval, J. Harting, Eulerian-Eulerian twophase numerical simulation of nanofluid laminar forced convection in a