# تحریک لایه مرزی آشفته توسط جت و وِیک و اثر آن بر ضریب انتقال حرارت از صفحه تخت

محسن کهرم<sup>\* (</sup> ، بهروز ظفر مند<sup>۲</sup> و علی فرهبد<sup>۳</sup> <sup>(</sup>دانشیار گروه مهندسی مکانیک – دانشکده مهندسی – دانشگاه فردوسی مشهد <sup>۲</sup>استادیار مؤ سسه آموزشی و پژوهشی صنعت آب و برق <sup>۳</sup>کارشناس ارشد گروه پژوهشی آذین (تاریخ دریافت ۸۴/۷/۹، تاریخ دریافت روایت اصلاح شده ۸۶/۴/۱۲، تاریخ تصویب ۸۷/۳/۱۱)

## چکیدہ

اثر گذاری بر رفتار لایه مرزی با هدف تغییر ساختار آن و تغییر ضریب انتقال حرارت از موضوعات قابل توجه محققین انتقال حرارت است. روش هایی مانند مکش، دمش، ایجاد زبری و غیره از موضوعات مشابهی هستند که در گذ شته مورد توجه بوده اند. در این تحقیق یک جهار گوش در درون یا مجاورت لایه مرزی آشفته قرار می گیرد و جریان اطراف خود را تحت تأثیر قرار می دهد. به دلیل تشکیل نقطه سکون، تشکیل جت و ایجاد ویک در پشت جسم و نفوذ اثر این پدیده ها به درون لایه مرزی، شکل کلاسیک توزیع سرعت و انتقال ممنتوم و انرژی تحت تأثیر قرار می گیرند. به عبارت دیگر لایه مرزی تحریک می شود و انتظار می رود میزان انتقال حرارت نیز تغییریابد. در این تحقیق نشان داده می شود که نقطه سکون از عوامل کاهش و در مقابل آن، جت و ویک از عوامل مؤثر بر افزایش ضریب انتقال حرارت هستند. هم چنین دیده می شود که اثر ترکیبی سه پدیده فوق در تحریک ضریب انتقال حرارت از صفحه تخت، و هم چنین تغییر نسبت ابعادی چهار گوش و فاصله چهار گوش از صفحه تخت هر یک در میزان تحریک مؤثر می باشد. در پایان نتیجه گیری می شود که نقطه سکون عامل کاهش، و جت و ویک از عوامل افزایش ضریب انتقال حرارت از صفحه تخت، و هم چنین تغییر نسبت

واژه های کلیدی : تحریک لایه مرزی، جت و ویک، روش عددی

#### مقدمه

در لایه های مغشوش ضریب انتقال حرارت تحت تأثیر شدت آشفتگی در لایه مرزی قرار دارد. گردابه های موجود در لایه مرزی از طریق جا به جا کردن مؤثر ذرات سیال، به همزنی بهتر لایه های گرم و سرد کمک می نمایند و از این طریق برمقدار ضریب انتقال حرارت اثر می گذارد. این شدت آشفتگیی خود متأثر از شدت آشفتگی در جریان اصلی سیال و یا محرک هائی است که گردابه هائی به صورت مصنوعی تولید و به داخل لایه تأثیر گذاری شدت آشفتگی جریان اصلی به درون لایه تأثیر گذاری به صورت تجربی و روش های عددی انجام پذیرفته است، [1] و [7].

گردابه هائی که از دنباله یک جسم رها می شوند یکی از عوامل معمول در تولید و افزایش آشفتگی در جریانهای سیال به شمار می روند. هرجسم با ابعاد مشخص خود و عدد رینولدز منتسب به مشخصه طولی خود تولید کننده گردابه هائی با ابعاد و فرکانس رهائی

معلوم می باشد که حتی می توان به کمک روابط تجربی تأثیر گذاری آن را بر شدت آشفتگی محیط مجاور آن قیاس نمود. باردوناس و همکاران [۳]، بر آمدگی مستطیل شکلی را روی یک سطح قرار دادند و به کمک سرعت سنج سیم داغ تأثیر آن بر تغییر شدت آشفتگی در لایه مرزی و بیرون آنرا اندازه گیری نمودند که نتایج حاصل از آن نشان می دهـد کـه همبسـتگی شـدیدی میـان ابعـاد برجستگی و شدت آشفتگی در داخل لایه مرزی و جریان اصلی وجود دارد. آزمایش مشابهی نیز با قرار دادن چهار گـوش روی صفحه تخـت درون لایـه مـرزی آرام و اندازہ گیری ھمبستگی میان شدت آشے فتگی لایے مے زی، طول منطقه گذار به آشفتگی و ابعاد مقطع توسط دارست و بكر [۴]، انجام پذيرفته و در آن نشان داده مي شود كه حتى اگر لايه مرزى داراى ماهيت لايه اى باشد، قرار دادن یک مانع با چهار گوش می تواند ضمن مغشوش کردن لايه، در زيـر لايـه آرام (30 ~> (y<sup>+</sup> ا توليـد اغتشـاش بـا شدت قابل توجهی بنماید. وورنر و همکاران [۵]، یک مانع

\* نویسنده مسئول : تلفن / فاکس : ۸۷۶۲۶۵۹ – ۰۵۱۱ ،

Email: <u>kahrom\_m@yahoo.com</u>

با شکل نیم دایره و هم چنین یک چهار گوش با نسبت های متفاوت ابعادی را روی سطح تخت قرار دادند و پایداری لایه مرزی آرام را در نتیجه وجود گردابه های ناشی از ویک پشت جسم بررسی نمودند. در این تحقیق که از روش عددی مستقیم (DNS) استفاده شده است، ملاحظه نمودند که دامنه یک موج تولمین شلیشتینگ (Tollemien-Schlichting)، (TS) (۶]، کـه توسط مـانع تحریک شده باشد تا ده ها برابر مقدار مربوط به صفحه تخت که بدون وجود مانع آزمایش می شود، افزایش می یابد. این افراد سیس نتایج عددی را با نتایج آزمایشی مقایسه و تأئید نتایج را گزارش نموده اند. سوهانکار [۷] و همکاران ایجاد نایایداری و توزیع ناهمگون فشار در اطراف یک مقطع استوانه ای را در  $\operatorname{Re}_D$  های مختلف بررسی نمودند. نتایج نشان می دهد که ناپایداری در جریان های دو بعدی و سه بعدی، فقط با کمی اختلاف از یکدیگر، در اعداد رينولدز تقريباً يكسان آغاز مي شوند. لـذا مـي تـوان نتایج یک فرآیند سه بعدی را با نتایج یک آزمایش دو بعدی قیاس نمود. سوهانکار نتیجه گیری می کند که تقارن توزيع فشار در اطراف مقطع با افزايش رينولدز کاهش یافته و ضربه های نوسانی فشار بر اطراف مقطع غالب می شود. هم چنین در امتداد خط مرکزی گردابه های فون کارمن (Von Ka'rma'n vortex street) نوسانات شدید فشار (و در نتیجه سرعت) را تولید می نماید.

در این مقاله یک مانع چهار گوش در مجاورت یک صفحه تخت و در فواصل مختلف از آن قرار داده می شود و تعامل جت و ویک حاصل از چهار گوش با لایه آشفته روی صفحه و اثر آن بر ضریب انتقال حرارت بررسی می گردد. عدد رینولدز برای چهار گوش در داخل جریان اصلى سيال  $\operatorname{Re}_a pprox 6500$  مى باشد. با ورود جسـم بـه داخل لایه مرزی و کاهش سرعت اولاً ؛ سرعت بر روی جسم کاهش یافته و ثانیاً ؛ یک جت نیرومند از زیر جسم شروع به فعالیت می نماید. این پدیده ها در پائین دست جریان منطقه ای را تشکیل مـی دهنـد کـه در آن فشـار محلی و لذا مؤلفه های سرعت با حالت تحریک نشده دارای تفاوت می باشد. از تعامل همین اثر است که انتظار می رود ضریب انتقال حرارت تحریک شده و تغییر یابد. از طرف دیگر چون فاصله چهار گوش با صفحه تخت از تا  $\delta > \delta$  تغییر داده می شود، در فاصله های  $D > \delta$  تا D = 0.

نشریه دانشکده فنی، دوره ۴۳، شماره ۱، اردیبهشت ماه ۱۳۸۷

نزدیک تر به دیواره فواره که در قسمت زیرین چهار گوش تشکیل شدہ است رژیم سیالی روی صفحہ را بے طور كامل برهم مي زند. در اين حالت نيز روند تكاملي لايه مرزی تغییر یافته، ضریب انتقال حرارت را تحت تأثیر قرار می دهد که جزئیات این تأثیر نیز جداگانه مـورد بررسـی قرار گرفته است.

#### معادلات حاكم

جریان سیالاتی که در صنعت استفاده می شوند عموماً دارای ماهیت مغشوش هستند. در جریانات مغشوش یک حرکت تصادفی، ذرات سیال را به مسیرهای مختلف می کشاند که در نتیجه انرژی همراه این ذرات نیز علاوه بر روش های انتقال که در لایه های آرام دیده می شود به شکل مغشوش نیز جا بـه جـا مـی گـردد. در رینولدزهای پایین تر از رینولدز بحرانی، Re < Re<sub>crit</sub>، جریان با حرکت خود روی لایه های سیال مجاور میلغزد. اگر شرایط مرزی با زمان تغییر ننماید این شکل از جریان سیال یک حرکت دائمی می باشد. در مقادیر بالاتر از رینولدز بحرانی، یک رشته حرکت های تصادفی سبب تغییرات جدی در رفتار جریان شده و جریان نامنظم و حتی تحت شرایط مرزی ثابت، حرکت کاملاً غیردائمی را شکل می دهند. به همین صورت سرعت و سایر خواص جریان به صورت تصادفی و نامنظم تغییر مییابد. در این ناحیه حرکت مغشوش ذرات به میزان قابل توجهی تحت تأثیر شدت آشفتگی جریان اصلی قرار دارد. در این شرایط می توان به مؤلفههای سرعت، دما و فشار یک مقدار میانگین و یک مقدار نوسانی نسبت داد که روی هم مقدار لحظه ای این کمیت ها را به دست دهند. به عنوان مثال برای مولفه سرعت u می توان نوشت:

 $u = \overline{u} + u'$ 

$$\frac{\partial \bar{u}}{\partial x} + \frac{\partial \bar{v}}{\partial y} = 0 \tag{(Y)}$$

$$\rho(\overline{u}\frac{\partial\overline{u}}{\partial x}+\overline{v}\frac{\partial\overline{u}}{\partial y}) = -\frac{\partial\overline{p}}{\partial x} + \frac{\partial}{\partial y}(\mu\frac{\partial\overline{u}}{\partial y}-\rho\overline{u'v'}) \tag{(7)}$$

$$\rho c_p \left( \overline{u} \frac{\partial \overline{T}}{\partial x} + \overline{v} \frac{\partial \overline{T}}{\partial y} \right) = \frac{\partial}{\partial y} \left( k \frac{\partial \overline{T}}{\partial y} - \rho C_p \overline{v'T'} \right)$$
(f)

مدل های آشفتگی بسیار متنوع بوده و هر یک با قابلیت ویژه خود فقط در جریان های خاصی پاسخ صحیح به دست می دهند. از ایـن رو انتخـاب مـدل مناسـب در

خصوص این نـوع سیال هـا در محاسبات عـددی دارای اهمیت می باشد. در کاربردهای مهندسـی مـدل هـای دو  $k - \mathcal{E}$  معادله ای و از میان انواع آنهـا، انـواع مـدل هـای  $\mathcal{E} - \mathcal{E}$  معادله ای و از میان انواع آنهـا، انـواع مـدل هـای یـا دارای همگرائـی خـوب و دقـت مناسب در جریـان هـای یـا پیچیده هستند. مدل رینولدز پائین العساطت Sharm یـا مور خلاصه دارای دقت خوبی می باشـد، [۸]. از مـت، مورد نظر است دارای دقت خوبی می باشـد، [۸]. از مـت، مورد نظر است دارای دقت خوبی می باشـد، [۸]. از مـت، مورد نظر است دارای دقت خوبی می باشـد،  $[\Lambda]$ . از مـت، مورد نظر است دارای دقت خوبی می باشـد،  $[\Lambda]$  مزیت های مدل های آشفتگی رینولدز پائین، عدم نیاز بـه خرائب خود را در کنار دیواره است. در عوض این مـدل هـا خرائب خود را در کنار دیواره متناسـب بـا تغییـرات  $\mathcal{R}$  و

$$\frac{\partial \rho \,\overline{u}k}{\partial x} + \frac{\partial \rho \,\overline{v}k}{\partial y} = \frac{\partial}{\partial y} [(\mu + \frac{\mu_i}{\sigma_k}) \frac{\partial k}{\partial y}] + \mu_i (\frac{\partial \overline{u}}{\partial y})^2 - \rho \varepsilon$$
( $\Delta$ )

$$\frac{\partial \rho \,\overline{u}\,\widetilde{\varepsilon}}{\partial x} + \frac{\partial \rho \,\overline{v}\,\widetilde{\varepsilon}}{\partial y} = \frac{\partial}{\partial y} \left[ (\mu + \frac{\mu_t}{\sigma_\varepsilon}) \frac{\partial \widetilde{\varepsilon}}{\partial y} \right] + c_{1\varepsilon} f_1 \frac{\widetilde{\varepsilon}}{k} \mu_t (\frac{\partial \overline{u}}{\partial y})^2 - c_{\varepsilon 2} f_2 \rho \,\frac{\overline{\varepsilon}^2}{k} + E$$
(7)

در معادلات فوق میان عو $\widetilde{\mathcal{E}}$ و بطه زیر برقرار است:  $\mathcal{E} = \widetilde{\mathcal{E}} + D$  (۷)

در این رابطه D مقدار  $\varepsilon$  در روی دیوار بوده یعنی هنگامی که  $\widetilde{e}_{wall} = 0.$  می شود مقدار D در این مدل برابر مقدار زیر می گردد: (۸)

$$D = 2\mu \left(\frac{\partial \sqrt{\kappa}}{\partial y}\right)^2 \tag{A}$$

هم چنین مقدار E معادله (۶) طوری تعریف می شود که مقدار k همانند نتایجی که از آزمایش به دست می آید، در 20  $\cong y^+ \simeq 2$  حداکثر می گردد:  $E = 2\mu \frac{\mu_i}{\rho} (\frac{\partial^2 \overline{u}}{\partial y^2})^2$  (۹)

بعضی از ضرائب مانند  $\sigma_{\varepsilon}$  ,  $\sigma_{k}$  ،  $c_{\mu}$  مستقل از مدل و با روش هائی در لایه های سیال مغشوش قابل محاسبه می باشد، بنابراین برای تمامی مدل های  $\varepsilon - \varepsilon$  ثابت هستند، [۸]. بقیه ضرایب که اختصاص به مدل L-S دارند طبق جدول زیر محاسبه و مورد استفاده قرار می گیرند:

$f_1$	$C_1$	<i>c</i> <sub>2</sub>	$c_{\mu}$	$\sigma_{k}$	$\sigma_{\varepsilon}$
۱/۰	1/44	۱/۹۲	۰/۰۹	۱/۰	۱/۳

٨١

بعضی از ضرائب نیز با فاصله از دیوار تغییـر نمـوده و به صورت ضریب تخفیف عمل می نمایند:  $\mu_{\iota} = \rho C_{\mu} f_{\mu} \frac{k^2}{\varepsilon}$  (۱۰) مقادیر  $f_2$  و  $f_2$  ضرایب تخفیف در کنار دیواره بوده و شدت اغتشاش را برای کنار دیواره بر حسب رینولدز مغشوش تنظیم می کنند و لاندر - شارما این ضرائب را به شکل زیر تعریف نموده اند، [۹]:

$$f_{\mu} = \exp(\frac{-3.4}{(1+R_{T}/50)})$$

$$f_{2} = 1 - 0.3 \exp(-R_{T}^{2})$$

$$\operatorname{Re}_{T} = \frac{k^{2}}{v \,\widetilde{\varepsilon}} \qquad (11)$$

در رینولدزهای مغشوش کوچک، یعنی در زیر لایه های آرام که حرارت به شکل هدایت از دیواره به داخل جریان راه می یابد. می توان نوشت:

$$q_{sublayer} = -\lambda \frac{dT}{dy} = -\frac{\mu c_p}{\Pr} \frac{dT}{dy}$$
(17)

در این صورت ضریب انتقال حرارت از سطح دیوار از رابطه زیر به دست می آید:

$$h_x = -\frac{\mu c_p}{\Pr} \frac{1}{\Delta y} \tag{17}$$

که در آن  $\chi \Delta$  فاصله دو گره متوالی در کنار هر دیواره می باشد. در این کد محاسباتی تعداد گره ها در زیر لایه آرام ۴ گره در نظر گرفته شده است که یک گره از آن روی دیواره، یک گره در  $11 = {}^+\chi$  و دو گره در میان این دو و با فواصل مساوی از یکدیگر منظور گردیده است. به این ترتیب فاصله هر دو گره از هم در زیر لایه آرام به این ترتیب فاصله هر دو گره از هم در زیر لایه آرام تغییر خطی درجه حرارت در جریان به نظر می رسد.

# شبکه بندی فضای محاسباتی و روش حل معادلات

شبکه بندی فضای محاسباتی از نوع متعامد با شبکه دوگانه جا به جا شده است. یک شبکه برای محاسبه  $\rho$ ، دوگانه جا به جا شده است. یک شبکه دیگر از جا به جا T و q به کار برده می شود و شبکه دیگر از جا به جا شدن شبکه اول به اندازه  $\left[\frac{\Delta x}{2}, \frac{\Delta y}{2}\right]$  به دست می آید، (شکل های ۱ و ۲) برای محاسبه مؤلفه های سرعت استفاده می شود. برای حل معادلات روش SIMPLE

انتخاب شده است، [۱۰]. در این روش نوعی حدس و تصحیح مکرراً به کار برده می شود تا این که در دو توالی محاسباتی تغییر قابل توجهی در مقدار به دست آمده برای متغییرها ظاهر نشود. هر متغییر در روی سطوح جانبی حجم کنترلی به کمک میان یابی محاسبه می گردد. معادلات ممنتوم وقتی می توانند حل شوند که توزیع فشار معلوم باشد و میدان سرعت به دست آمده با چنین فرضی، زمانی در پیوستگی صدق می کند که میدان فشار استفاده شده صحیح باشد. بنابر این برای هر توزیع فشار  $p^*$  یک توزیع سرعت  $u^*$  و v به دست می آید که در انتگرال معادله ممنتوم صادق است.

- $a_{e}u_{e}^{*} = \Sigma a_{nb}u_{nb}^{*} + b + (P_{P}^{*} P_{E}^{*})A_{e}$ (14)
- $a_{e}v_{n}^{*} = \Sigma a_{nb}v_{nb}^{*} + b + (P_{P}^{*} P_{N}^{*})A_{n} \qquad (1\Delta)$

سپس میدان حدسی فشار  $p^*$  اصلاح گردیده و دور محاسبات مجدداً تکرار می شود. توضیح کامل روش در مرجع [۱۰] قابل پی گیری می باشد.

شبکه محاسباتی کنار دیواره ها بسیار ریز انتخاب شده است تا حداقل ۴ گره در فاصله دیواره و 5 =  $y^+$ قرار گیرد. از زیر لایه آرام به بعد فاصله گره ها از یکدیگر با ضریب ثابت str به سمت دورتر از دیواره افزایش یافته است.

#### صحت سنجى نتايج محاسباتي

برای صحت سنجی نتایج عددی از محک توصیه شده در اجلاس اسنفورد استفاده شده است. در این اجلاس، محک قابلیت عملکرد یک مدل توربولنسی ۱) اندازه طول بازچسب در پشت یک پله است که باید در فاصله می دهد که نقطه بازچسب کد کنونی در حدود ۴) نشان قرار می گیرد که حدود ۶٪ با نتایج استاندارد اختلاف قرار می گیرد که حدود ۶٪ با نتایج استاندارد اختلاف دارد. ۲) مقایسه تنش های رینولدز با نتایج SNG و نتایج مقایسه نشان می دهد، ضمن نزدیکی خوب تنش ها با نتایج NNS در نزدیکی پله که منطقه پر چرخش است نتایج مدل حاضر بر SNG منطبق می باشد.

برای سنجش دقت اندازه گیری ضریب انتقال حرارت، مقادیر به دست آمده از برنامه فعلی با نتایج به دست آمده از تیواری [۱۱]، بر روی بدنه یک استوانه در زوایای  $0 < \theta < 160$  و در 0 < 0 = 1500 با یک دیگر مقایسه

شده اند، شکل (۶). حداکثر اختلاف به دست آمده ۳/۳٪ روی ضریب انتقال حرارت محلیی در °63 = 6 روی مقطع استوانه ای می باشد.

اضافه بر این ضریب انتقال حرارت  $h_x$  و ضریب اصطکاک سطحی  $c_{fx}$  که از نتایج برنامه حاصل شده است با روابط تجربی زیر مقایسه شدند :

$$h_x = (0.029 \,\mathrm{Pr}^{0.4} \,\mathrm{Re}_x^{0.8}) \frac{x}{k} \tag{19}$$

$$\frac{1}{2}C_{fx} = 0.0296(\frac{U_{\infty}x}{v})^{-1/5}$$
(17)

مقایسه نتایج نشان داد که نتایج حاصل از برنامه با نتایج حاصل از روابط بالا خطایی کمتر از ۴/۲٪ در ضریب انتقال حرارت و حدود ۵/۱٪ در ضریب اصطکاک سطحی را دارا می باشد.

ضخامت لایه مرزی با توجه به خروجی های برنامه محاسبه و حاصل آن با ضخامت به دست آمده توسط رابطه  $\delta = (0.381 \text{Re}_x^{-1/5}) x$  مقایسه گردید که خطایی حدود ۴/۶٪ را نشان داده است.

#### مشخصات مدل فيزيكي

جریان سیال به موازات یک صفحه تخت با سرعت ۱۴ متر بر ثانیه و درجه حرارت ۲۰ درجه سانتی گراد در حرکت است. یک چهار گوش با درجه حرارت ۲۰ درجه سانتی گراد، آدیاباتیک، در فاصله ای از لبه حمله در مجاورت لایه مرزی که در آن  $\mathrm{Re}_{\star} pprox 10^6$  است، قرار داده می شود، شکل (۷). این چهار گوش در فاصله ۱۴۰۰ میلی متری از شروع صفحه قرار دارد. طول صفحه ۲۰۰۰ میلی متر در نظر گرفته شده است تا آثار تحریک لایه مرزی قبل از رسیدن به شرایط مرزی انتهائی محو شده باشد. از آن جا که تا فاصله ۱۲۰۰ میلی متری از لبه صفحه تخت تنها رشد لایه مرزی دارای اهمیت است و تحریک لایه مرزی در این فاصله مؤثر نمی باشد و با هدف کاهش دادن تعداد گره های محاسباتی، این قسمت از صفحه تخت از محاسبات به این ترتیب حذف شده است که ابتدا صفحه تخت بدون قرار گرفتن مانع برای شرایط فیزیکی مورد بحث، یک بار اجرا شده و سپس نتایج به دست آمده در چهار گوش x = 1200 mm به صورت شرط مرزی ورودی جریان به جریان اعمال گردیده که این شرط مرزی پس از این نیز مکرراً در آزمون عددی مورد استفاده قرار گرفته است.



در طول آزمون عددی نسبت ابعادی مانع، شکل و فاصله آن از صفحه تخت مرتباً تغییر داده می شود و اثر این تغییرات بر ضریب انتقال حرارت محلی در روی صفحه تخت مورد بحث قرار می گیرد.

در انتخاب شرایط مرزی مقدار درجه حرارت صفحه تخت C<sup>°</sup> ۷۰ و مقادیر k و ع در اولین آزمون (که طول صفحه ۲ متر فرض شده است) به شرح زیر در شرط مرزی ورودی استفاده شده اند، [۱۰]:

(۱۸)

٨۴

 $(19) k = \frac{3}{2} (U_{in}T_i)^2$ 

 $\varepsilon = C_{\mu}^{3/2} \frac{k^{3/2}}{l}$  که در آن l = 0.07L فرض می شود. L یک طول مشخصه است که در این جا برابر طول صفحه در نظر گرفته می شود. و *l* مقیاس طولی آشفتگی است که به محدوده ای اطلاق می شود که به طور متوسط یک گردابه، آشفتگی در آن نقطه را تحت تأثیر خود قرار می دهد.

ارتفاع میدان شبکه بندی شده حول این مدل ارتفاع میدان شبکه بندی شده حول این مدل مرزی بسیار بیشتر انتخاب شده است. تعداد گره های میدان محاسباتی با توجه به انتخاب ۴ گره در زیر لایه آرام و هم چنین در روی بدنه، چهار گوش انتخاب شده است. پس از زیر لایه آرام فرض شده است که گره ها با ضریب ۱/۰۸ به سمت بیرون توسعه یابند. با همین فرض کلیه صحت سنجی ها نیز انجام شده و پس از آن در تمام آزمون های این تحقیق رعایت شده است. با توجه به این که شرایط هندسی مسئله مرتباً در حال تغییر می باشد نمی توان اظهار نظر نمود که آزمون دقیقاً با چه تعداد گره انجام شده است. ولی تعداد گره های مورد استفاده در حدود [200×606]= $[X \times I]$  می باشد.

# اثر تحریک بر ضریب انتقال حرارت

برای آزمون از چهار گوش با طول و عرض (a×b) (بر حسب میلی متر) استفاده شده است: . اندازه های مورد آزمایش به صورت زیر می باشد:

 $(a \times b) = (8 \times 8), (8 \times 12), (8 \times 16), (8 \times 24)$ ( $(\gamma \cdot)$ )

چهار گوش در فواصل مختلفی از صفحه تخت، D، قرار داده می شود و اثر چهار گوش در تحریک لایه مرزی بررسی می گردد. فاصله از دیواره گام به گام تغییر داده می شود تا نهایتاً تمام ضخامت لایه مرزی را شامل می گردد، یعنی  $\delta < D = 0$  مورد بررسی قرار می گیرد. در شکل های (۱۳) تا (۱۹) نتایج به دست آمده از هر آزمون رسم شده است.

لازم است در هر شکل به فاصله قرار گیری از صفحه تخت و نسبت ابعادی اضلاع مستطیل توجه شود.

## بررسی نتایج

در شکل (۷) شرائط فیزیکی و شرائط مرزی تحریک لایه مرزی نمایش داده شده است. جریان سیال به موازات دیواره تخت لایه مرزی را تشکیل می دهد. در نقطه ای به فاصله m عنه مرزی را تشکیل می دهد. در نقطه ای به فاصله m عال از لبه حمله، چهار گوش قرار می گیرد. در این نقطه  $10^6 = xe_x = 10^6$  و لایه مرزی آشفته است. مانع به طول a و به ارتفاع d و فاصله از سطح دیواره D قرار داده می شود. منظور از تحریک ضریب انتقال ذحرارت محدوده ای است که در آن ضریب انتقال حرارت ۵/-/+ نسبت به حالت قبل از قرار گرفتن چهارگوش تغییر یافته باشد.

شکل (۸) یک حالت کلی از رفتار جریان در اطراف مانع را نشان می دهد. در سمت بالادست مانع، نقطه سکون و در فاصله میان سطح زیرین مانع با صفحه تخت، که جریان سرعت بسیار بیشتری نسبت به حالت بدون تحریک پیدا می کند، یک جت تشکیل می شود.

پس از مانع ضخامت لایه مرزی افزایش یافته و در مرحله بعدی گردابه جدا شده از پشت مانع جریان داخل لایه مرزی را تحت تأثیر قرار می دهد. پس از این مرحله تأثیر مانع کاهش یافته و لایه مرزی رشد خود را بر پایه آخرین وضعیت خود ادامه می دهد. تأثیر این پدیده ها بر ضریب انتقال حرارت در شکل (۱۰) آمده است. در فاصله م ا م در روی این شکل، اثر نقطه سکون موجب کاهش در ضریب انتقال حرارت می باشد. از b تا c جت، ضریب انتقال حرارت را تا حدود ۱۰۰٪ افزایش می دهد. در منطقه جت (c تا b) با رشد لایه مرزی درون مجرا، ضریب انتقال حرارت رو به کاهش می گذارد. از نقطه b تا c باز هم کاهش ضریب انتقال حرارت در مجاورت جریان آزاد ادامه یافته و از نقطه f تا g اثر یک گردابه که در پائین دست مانع شکل گرفته است، قابل مشاهده می باشد.

در این فاصله وجود گردابه از طریق هم زنی لایه مرزی به افزایش آشفتگی و افزایش ضریب انتقال حرارت کمک می نماید که این افزایش در ادامه مسیر تحت تأثیر افزایش ضخامت لایه مرزی به سمت ضریب انتقال حرارت صفحه تخت میل می کند.



شکل ۶ : مقایسه نتایج محاسبه با نتایج تیواری. محور قائم از ۸/ • شروع شده تا مقدار خطا بزرگ نمائی شود. حد اکثر خطای کد کامپیوتری از نقطه سکون تا پس از جدایش حدود ۳/۳٪ است.



شکل  $\Lambda$ : خطوط جریان برای مانع مستطیلی با ابعاد شکل  $M : (8mm \times 16mm)$  در فاصله D = 4 mm



Wall boundary condition, T  $_{\rm wall}$  and no slip condition

شکل ۷: مشخصه های هندسی و شرایط مرزی. فقط از فاصله ۱۲۰۰ میلیمتری به بعد در محاسبات عددی منظور شده است.



شکل ۱۰ : نمودار تطبیقی کیفی ضریب انتقال حرارت با نقاط مختلف روی صفحه تخت تحت تأثیر مانع، توجه کنید که به منظور وضوح بیشتر موقعیت نقاط، منحنی واگشائی شده است.



شکل ۹ : خطوط جریان برای مانعی مستطیلی با ابعاد (8mm×8mm) در فاصله D=16.



شکل ۱۲: خطوط جریان اطراف مانعی به ابعاد ( $mm \times 8mm$ ) برای مانعی در فاصله  $D = 64\,mm$  از



شکل ۱٤ : مقایسه ضرائب انتقال حرارت برای مانعی با ابعاد D = 4 mm . در فاصله D = 4 mm



 $(8\,mm \times 8\,mm)$  شکل ۱<br/> : تغییرات  $\overline{h}$  برای مانعی با ابعاد ( $8\,mm \times 8\,mm$ ) شکل در فواصل مختلف <br/> D از صفحه تخت.

به سمت پایین دست توسعه می یابد. اندازه های (*a,b,D*) در چگونگی تغییرات ضریب انتقال حرارت مؤثر می باشد. اندازه *a* سهم جت در انتقال حرارت را کنترل می نماید مقدار *d* سهم نقطه سکون و وِیک و بالاخره اندازه *D* تأثیر پذیری لایه مرزی از وجود چهار گوش را کنترل می کنند. شکل (۱۶) نشان می دهد که افزایش فاصله از دیوار موجب کاهش ضریب انتقال حرارت است و با افزایش



شکل ۱۱: خطوط جریان برای مانعی با ابعاد ( $24mm \times 8mm$ ) در فسکل ۱۱: خطوط جریان D = 4 mm فاصله



شکل ۱۳ : مقایسه ضرایب انتــقال حرارت بر روی صفحه تخت در جریان أشفته (  $\operatorname{Re}_x=10^6$  ) برای مانع مستطیلی با ابعاد (  $8mm \times 8mm$  ) در فواصل عمودی مختلف D از سطح صفحه.



شکل ۱۵ : مقایسه ضرائب انتقال حرارت برای مانعی با ابعاد  $D = 4 \, mm$  در فاصله  $D = 4 \, mm$ .

در شکل های (۱۱) و (۱۲) اثر نسبت ابعادی چهار گوش بر حرکت جریان سیال دیده می شود. بهر حال به صورت خلاصه تغییرات ضریب انتقال حرارت برای چهار گو ش (۱۳) (a,b,D) = (8,8,D) mm در شکل (۱۴) نمایش داده شده اند. با افزایش فاصله، D از دیواره، اثر تحریکی کاهش یافته و به سمت ضریب انتقال حرارت صفحه تخت نزدیک می شود. با افزایش طول مانع، a ، محدوده تحریک شده

٨۶

فاصله ضریب انتقال حرارت به سمت ضریب انتقال حرارت صفحه تخت میل می نماید.

نتایج نشان می دهند که ارتفاع مانع، d، با بزرگی اندازه گردابه های رها شده از پشت جسم رابطه مستقیم داشته و افزایش d اولاً موجب افزایش ضریب انتقال حرارت در قسمت جت و ثانیاً کاهش بیشتر انتقال حرارت در طول مجرا و ثالثاً اثر بیشتر گردابه در ضریب انتقال حرارت می گردد، شکل های ( ۱۵) و (۱۶).



 $(8\,mm imes b\,mm)$  شکل ۱۷ : تغییرات  $\overline{h}$  برای مانعی با ابعاد ( $8\,mm imes b\,mm$ ) در فواصل مختلف D از صفحه تخت.



 $(amm \times 8mm)$  شکل ۱۸ : تغییرات  $\overline{h}$  برای مانعی با ابعاد ( $amm \times 8mm$ ) شکل در فواصل مختلف D از صفحه تخت.



شکل ۱۹: نمودار مقایسه ای تغییرات  $\overline{h}$  برای مانعی با ابعاد (amm imes bmm) در فواصل مختلف D از صفحه تخت.

چنانچه طول چهار گوش ( a) افزایش یابد، مقدار جهش در ضریب انتقال حرارت در ابتدای جت کاهش یافته و در طول جت نیز ضریب انتقال حرارت کاهش

می یابد، شکل (۱۸). در شکل (۱۹) مجموعه تأثیر گذاری (a,b,D) برای مقایسه بهتر با ضریب انتقال حرارت صفحه تخت نمایش داده شده است.

#### جمع بندي

مانع، سه پدیده سیالی را در اطراف خود و در لایه مرزی روی صفحه تخت ایجاد می کند که به ترتیب از بالا دست جریان به سمت پائین دست عبارتند از: نقطه سکون، منطقه جت و منطقه وِیک. تأثیر این پدیده ها و ترکیب اثر آنها بر ضریب انتقال حرارت در لایه مرزی آشفته به شرح زیر قابل نتیجه گیری می باشد:

۱ - نقطه سكون با كُند كردن حركت جريان لايه مرزى
 موجب كاهش ضريب انتقال حرارت از بالادست تا نقطه
 سكون مى گردد.

۲ - منطقه تأثیر پذیر از جت که موجب افزایش قابل توجه در ضریب انتقال حرارت است. جت تشکیل شده بر روی صفحه تخت و بدنه مانع، لایه مرزی تشکیل میدهد. با رشد لایه مرزی در پائین دست، ضریب انتقال حرارت نسبت به مقدار اولیه جت کاهش می یابد. با خروج جت از زیر مانع و در ادامه راه نیز ضریب انتقال حرارت همچنان کاهش می یابد.

۳ - در ادامه فعالیت جت تأثیر گردابه های رها شده از پشت مانع موجب همزنی بهتر و افزایش آشفتگی در لایه مرزی شده و ضریب انتقال حرارت را افزایش می دهد.
 ۴ - پس از اتمام اثر گردابه، لایه مرزی با آخرین شکلی که پیدا کرده است در مجاورت صفحه تخت ادامه مسیر داده و با قانون کلی رشد لایه های مرزی در مجاورت صفحه انتقال حرارت را کنترل می نماید.

## فهرست علائم

$h_x$	: ضریب انتقال حرارت محلی
$\overline{h}$	: ضريب انتقال حرارت متوسط
R <sub>crit</sub>	: عدد رینولدز بحرانی
$\overline{v}$ $_{g}$ $\overline{u}$	: متوسط زمانی مؤلفهٔ های سرعت
v' .u'	: نوسان مؤلفه های سرعت
L	: مشخصه هندسی فضای محاسباتی
l	: مشخصه طولی آشفتگی
ρ	: چگالی
-	



٨٨

- 1 Jungho, C. and Shuye ,T. (2004). "Effect of free-stream turbulence on turbine blade heat transfer." *Int.J. of Heat and Mass Transfer*, Vol. 47, PP. 3440-3452.
- 2 Shi J. M., Breuer, M. and Durest, F. (2002). "Wall effect on heat transfer from a micro-cylinder in near-wall shear flow." *Int.J. of heat and Mass Transfer*, Vol. 45, PP. 1309-1320.
- 3 Bard, V. and Lars, R. S. (1998). "Space-time correlations in separated flow behind a surface mounted obstacle." *MFF- Report*, 166(A), Norwegian University of Science and Technology.
- 4 Durst, F. and Becker, S. (1998). "Boundary layer transition induced by a roughness element." *Internal report Universitat Erlangen*, Germany, INEEL LDRD Program, FY.
- 5 Anke, W., Ulrich, R. and Siegfried, W. (2003). "Humps/steps influence on stability characteristics of twodimensional laminar boundar layer." *AAA Journal*, Vol. 41, No 2.
- 6 Schlichtingm H. and Gersten, K. (2000). *Boundary-Layer Theory*, 8<sup>th</sup> Edition, Springer-Verlag Berlin Heidlberg.
- 7 Sohankar, A., Norberg, C. and Davidson, L. (1999). "Numerical simulation of flow past a square cylinder.
   3<sup>rd</sup> ASME/JSME joint Fluids Engineering Conference, July 18-23, San Francisco, California, USA.
- 8 Davison Lars, (2003). An Introduction to Turbulence Models. Publication No. 97/2/ Nov. 2003, Deartment of Thermo and Fluid Dynamics, Chalmers Uniiversity of Technology, Goteborg, Sweden.
- 9 Bredberg, J. (2000). "On the wall boundary condition for turbulence models." *Internal Report No. 00/4*, Deartment of Thermo and Fluid Dynamics, Chalmers University of Technology, Goteborg, Sweden.
- 10 Minkowycz , W. J., Sparrow E. M., Schneider G. E. and Pletcher, R. H. (1988). Numerical Heat Transfer, John Wiley & Sons, Inc. ISBN 0-471-83093-3 printed in U.S.A.
- 11 Tiwari, S., Chakraborty, D., Biswas, G. and Panigrahi, P. K. (2005). "Numerical prediction of flow and heat transfer in a channel in the presence of a built – in circular tube with and without an integral wake splitter." *International Journal of Heat and Mass Transfer*, Vol.48, PP. 439–453.