تحليل مسائل تحت با*ر گ*ذا*ر*ي تنش صفحهاي به *ر*وش بينياز از عمليات ماتريسي گالر کين حجم محدود

سعیدرضا صباغ یزدی ۱ *؛ سمیراعلی محمدی۲

چکیدہ

دراین مقاله، روش جدید حل عددی بینیاز از عملیات ماتریسی گالرکین- حجم محدود، برای حل معادلات دوبعدی کاوشی دردیدگاه لاگرانژی حاکم بر تنشهای صفحهای، با فرض روابط خطی برای سازگاری تنش و تغییر شکلها، برروی المانهای مثلثی توسعه داده شدهاست. معادله حرکت حاکم بر صفحات تحت تنشهای صفحهای توسط این روش در شبکههای بیساختار گسستهسازی شدهاند و تحلیل سازه بهصورت حل صریح و بدون نیاز به عملیات ماتریسی انجام شده است. برای ایجاد دید مهندسی و فیزیکی از نتایج تحلیل و همچنین ارزیابی کیفی جوابهای به-دست آمده از حل عددی برروی یک صفحه نمونه تحت تنشهای صفحهای، نتایج بصورت مناطق رنگی همتنش و هم-تغییر شکل بر روی هندسه سازه ترسیم شدهاند و با حل تحلیلی آن و نتایج سایر روشهای عددی مقایسه شده است

کلمات کلیدی

مدلسازی عددی، روش گالرکین حجم محدود، تحلیل تنش صفحهای، شبکههای مثلثی بیساختار

Analysis of a Plane-Stress Problems using Matrix Free Galerkin Explicit Finite Volume Method for Unstructured Triangular Mesh

S.R. Yazdi ; S. Alimohammadi

ABSTRACT

In this article, a new finite volume solver which uses a matrix free Galerkin approach for explicit solution of weak form of two dimensional Cauchy equilibrium equations is introduced. This method is suitable for linear structural problems for which two-dimensional assumption can be applied. In this work, the two dimensional equations of motion governing the plane stress problems are solved on unstructured triangular meshes. In order to present the accuracy of computed results of introduced method, a plate test case under distributed load with available computed results from other numerical methods are utilized. The results presented in terms of stress and strain contours and compared with the available analytical solution.

KEYWORDS

١

Numerical Modeling, Galerkin Finite Volume Method, Plane Stress Analysis, Unstructured Triangular Mesh

^{*}نویسنده مسئول و دانشیار؛ دانشکده مهندسی عمران دانشگاه صنعتی خواجه نصیرالدین طوسی: SYazdi@kntu.ac.ir.

^۲ دانشجوی کارشناسی ارشد سازههایهیدرولیکی؛ دانشکده مهندسی عمران، دانشگاه صنعتی خواجه نصیرالدین طوسی: Samira.kntu@yahoo.com.

تاريخ دريافت مقاله:١٣٨٨/١٢/١٥

تاريخ اصلاحات مقاله: ١٣٨٩/١٠/١٥

۱– مقدمه

در بین روشهای عددی، روش اجزاء محدود پایداری خودش را به عنوان روشی استاندارد در محاسبات مکانیک جامدات خفظ کرده است، به خصوص در مسائل تغییر شکلی که شامل تحلیل مواد غیرخطی است، کاربرد دارد. حل عددی جامدات در محدوده تراکمناپذیری آن، باعث ایجاد مشکلاتی میشود. برای مثال در انتگرالگیری از تغییرشکل براساس مرتبههای پایین المان محدود، قفلشدگی حجمی ایجاد میشود [۱].

در ابتدا روش حجم محدود^۲ برای حل مسائل دینامیک سیالات محاسباتی و مسائلی در زمینه محاسبات انتقال جرم و حرارت استفاده می شده [۲]، ولی امروزه در زمینه تحلیل اجسام جامد شامل مواد ایزوتروپیک خطی و غیرخطی نیز کاربرد یافته، بنابراین در سالهای اخیر علاقه برای به کارگیری روش حجم محدود در زمینه تحلیل مسائل سازهای بیشتر شده است [۳].

نتایج تعدادی نمونه آزمون شاهد بهدست آمده از روش حجم محدود، چندین برتری را نسبت به روشهای تفاوت محدود و اجزاء محدود نشان میدهد. برای مثال برخلاف حل تفاضل محدود ، حجم محدود روشی است که وضعیت پایستار کمیتهای حل در معادلات حاکم بر مسئله را حفظ مینماید. هم-چنین روش حجم محدود برای هر محدوده هندسی (با مرزهای بىقاعدە و منظم محاسباتى) قابل استفاده است. اگرچە حل حجم محدود بر روی شبکهبندی هایی شامل سلول های چهارضلعی در برخی موارد رفتار مناسبی نداشته است، اما محاسبات عددی به روش حجم محدود با شبکهبندی شامل سلول های مثلثی، همخوانی مناسبی با نتایج حل تحلیلی نشان داده است. حل محاسباتی اندرکنش سیال و سازه به روش اجزاء محدود در برخی موارد (که از دو نوع کد متفاوت شامل دو نوع شبکهبندی برای سیال و سازه استفاده شده است) مشکلساز بوده است [۴]. اما از آنجا که فرایند دینامیک محاسباتی سیالات[°] براساس روشهای حجم محدود به طور كامل توسعه يافته است، حل مكانيك سازه محاسباتي حجم محدود امکان حل درگیر مسائل چند پدیدهای سیال و سازه را فراهم مینماید. بنابراین در بسیاری از کاربردهای مهندسی که احتیاج بسیار زیادی به حل مسائل درگیر چند پدیدهای آب و سازه در آن وجود دارد، روش حجم محدود میتواند برای حل مناسب باشد. بنابراین در چند دهه گذشته عدهای از محققین، به توسعه روشهای حجم محدود برای حل مسائل مکانیک محاسباتی علاقمند شدهاند. این روشها را میتوان به دو دسته

مرکزیت سلول و رئوس سلول طبقهبندی نمود که هر دو، قوانین پایستار را روی حجم کنترل بهکار میگیرند[^مو7]. دسته اول براساس روشهای سنتی حجم محدود که بهصورت گستردهای برای مسائل دینامیک محاسباتی سیالات استفاده میشده بنا شده است و در آن حجم کنترل برابر یک سلول محاسباتی در نظر گرفته میشود. در دسته دوم حجم کنترل شامل بخش یا تمام حجم مجموعهای از سلولها است که در یک نقطه گرهی مشترکند. اگرچه شیوههای متنوعی از این روشها برروی شبکههای بی ساختار و باساختار مورد استفاده قرار گرفتهاند، در سالهای اخیر شیوه حل ضمنی مناسب با حل درگیر مسائل سیال و سازه ارائه شده که مناسب کاربرد برروی شبکههای بی ساختار است [۷].

در تحقیق حاضر، روش حل حجم محدود صریح (بدون نیاز به عملیات ماتریسی) که براساس برخی ایدههای اساسی روشهای المان محدود برای شبکه بیساختار مثلثی پایهگذاری شده است، معرفی میشود. در این روش اگرچه تابع شکل خطی جزء مثلثی در روند گسستهسازی شکل ضعیف معادلات تعادل کاوشی به شیوه گالرکین باقیماندههای وزندار استفاده میشود، اما در پایان روابط جبری فرمول بندی گالرکین حجم محدود^۲، بدون تابع شکل بهدست میآید که به صورت صریح قابل حل است. برای ارزیابی نتایج طرح عددی توسعه داده شده تحلیل دوبعدی، وضعیت تعادلی روی نمونههایی از صفحات تحت تنشهای صفحهای انجام شده و نتایج برای تنش و تغییرشکل این صفحه با حل تحلیلی و عددی گزارش شده در مقالات مرجع مقایسه شدهاند.

۲– معادلات حاکم

در مسائل دوبعدی مکانیک جامدات، رفتار حرکت پیوسته صفحه توسط معادلات تعادلی کاوشی حاکم برآن تعریف میشود [۸]:

 $\rho \frac{\partial^2 u_x}{\partial t^2} = \frac{\partial N_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial N_{xy}}{\partial y} + P_x \tag{(1)}$ $\rho \frac{\partial^2 u_y}{\partial t^2} = \frac{\partial N_{yy}}{\partial y} + \frac{\partial N_{xy}}{\partial x} + P_y \tag{(1)}$ $P_y = \frac{\partial N_{yy}}{\partial t^2} + \frac{\partial N_{xy}}{\partial x} + P_y = \frac{\partial N_{xy}}{\partial t^2} + \frac{\partial N_{xy}}{\partial t^2}$

با فرض خطی بودن رابطه تنش $N = (N_{xx}, N_{yy}, N_{xy})^{T}$ و کرنش $N = (N_{xx}, \mathcal{N}_{yy}, \mathcal{N}_{xy})^{T}$ روابط همسازی تنش و تغییرشکل، این معادلات بهصورت تابعی از مولفههای بردار x تغییرمکان $\overline{u} = (u_{x}, u_{y})^{T}$ به دست می آیند که در جهتهای x رابطه (۲), معادلات براساس دو مجهول u_{x} , u_{y} به صورت رابطه (۲)

نوشته می شوند:

$$\rho \frac{\partial^2 u_x}{\partial t^2} = \frac{\partial}{\partial x} \left(C_1 \frac{\partial u_x}{\partial x} + C_2 \frac{\partial u_y}{\partial y} \right) + \frac{\partial}{\partial y} C_3 \left(\frac{\partial u_x}{\partial y} + \frac{\partial u_y}{\partial x} \right) + P_x$$

$$\rho \frac{\partial^2 u_y}{\partial t^2} = \frac{\partial}{\partial x} C_3 \left(\frac{\partial u_x}{\partial y} + \frac{\partial u_y}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left(C_2 \frac{\partial u_x}{\partial x} + C_1 \frac{\partial u_y}{\partial y} \right) + P_y$$

$$\hat{P} \frac{\partial^2 u_y}{\partial t^2} = \frac{\partial}{\partial x} C_3 \left(\frac{\partial u_x}{\partial y} + \frac{\partial u_y}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left(C_2 \frac{\partial u_x}{\partial x} + C_1 \frac{\partial u_y}{\partial y} \right) + P_y$$

$$\hat{P} \frac{\partial^2 u_y}{\partial t^2} = \frac{\partial}{\partial x} C_3 \left(\frac{\partial u_x}{\partial y} + \frac{\partial u_y}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left(C_2 \frac{\partial u_x}{\partial x} + C_1 \frac{\partial u_y}{\partial y} \right) + P_y$$

$$\hat{P} \frac{\partial^2 u_y}{\partial t^2} = \frac{\partial}{\partial x} C_3 \left(\frac{\partial u_x}{\partial y} + \frac{\partial u_y}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left(C_2 \frac{\partial u_x}{\partial x} + C_1 \frac{\partial u_y}{\partial y} \right) + P_y$$

که در آنها صرایب نابت معادلات به صورت رابط و (۱) معرفی می شوند:

$$C_1 = \frac{E}{(1-v^2)}$$
, $C_2 = \frac{Ev}{(1-v^2)}$, $C_3 = \frac{E}{2(1+v)}$ (r)

و در آن E ثابت کشسانی یانـگ و *U* ضـریب کـرنش جـانبی پواسون هستند.

۳- گسستهسازی

برای بهدست آوردن شکل گسسته معادلات حاکم بر صفحات در راستای i، عبارت (۴) استفاده میشود:

$$\rho \frac{\partial^2 u_i}{\partial t^2} = \frac{\partial N_{ij}}{\partial x_i} + P_i \qquad (j = 1, 2)$$
^(E)

که در آن تنشهای صفحهای عبارتنداز:

$$N_{11} = \left(C_1 \frac{\partial u_x}{\partial x} + C_2 \frac{\partial u_y}{\partial y}\right), \quad N_{12} = C_3 \left(\frac{\partial u_x}{\partial y} + \frac{\partial u_y}{\partial x}\right) \quad (1 - \Psi)$$
$$N_{21} = C_3 \left(\frac{\partial u_x}{\partial y} + \frac{\partial u_y}{\partial x}\right), \quad N_{22} = \left(C_2 \frac{\partial u_x}{\partial x} + C_1 \frac{\partial u_y}{\partial y}\right)$$

با بهکارگیری روش باقیماندههای وزندار، پس از ضرب تابع وزنی @ در معادلات (۴) وانتگرالگیری آن در زیرحوزه محاسباتی Ω شکل (۱)، میتوان نوشت [۹]:

$$\int_{\Omega} \omega \rho \frac{\partial^2 u_i}{\partial t^2} d\Omega = [\omega.\overline{F}_i]_{\gamma} - \int_{\Omega} (\overline{F}_i.\overline{\nabla}\omega) d\Omega + \int_{\Omega} \omega P_i d\Omega$$

$$(a)$$

$$\sum_{\Omega} D_i = \frac{\partial^2 u_i}{\partial t^2} d\Omega = [\omega.\overline{F}_i]_{\gamma} - \int_{\Omega} (\overline{F}_i.\overline{\nabla}\omega) d\Omega + \int_{\Omega} \omega P_i d\Omega$$

مىشود:

$$\vec{F}_i = N_{i1}\hat{i} + N_{i2}\hat{j} \tag{1-a}$$



 Ω_n شکل (۱): منطقه محاسباتی با مساحت

با توجه به روش گالرکین، تابع وزنی artheta میتواند برابر با

امیر کبیر/ مهندسي عمران / سال چهل و سه / شماره۲/ زمستان ۱۳۹۰

تابع درونیابی خطی ϕ انتخاب شود. این تابع ϕ_k برای یک المان مثلثی (با سه وجه)، در محل گره موردنظر، n مقدار واحد و در سایر گرهها k مقدار صفر به خود میگیرد (شکل ۲):



شکل (۲): یک المان مثلثی خطی

 Ω_n بنابراین مجموع جمله $[\omega.\vec{F}_i]_{\gamma}$ در مرز محاسباتی بنابراین مجموع جمله (٥) به صورت برابر با صفر است. همچنین طرف راست معادله (٥) به صورت رابطه (٦) گسسته سازی می شود:

$$\int_{\Omega} (\vec{F}_i \cdot \vec{\nabla} \phi) d\Omega \approx -\frac{1}{2} \sum_{k=1}^{N} (\tilde{F}_i \vec{\Delta} l)_k$$

$$\int \phi P_i d\Omega \approx \frac{\Omega_n}{2} P_i$$
(V)

عبارت سمت چپ برروی یک المان مثلثی خطی و گسستهسازی مشتق زمانی بهکمک روش تفاضل محدودعبارت است از:

$$\int_{\Omega} \phi \rho \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} d\Omega = \rho \frac{\partial^2}{\partial t^2} \left(\int_{\Omega} \phi u \ d\Omega \right) \approx \rho \frac{\Omega_i}{3} \left(\frac{u_i^{i+\Delta t} - 2u_i^{i} + u_i^{i-\Delta t}}{\Delta t^2} \right) \tag{A}$$

بنابراین شکل گسسته نهایی معادله (۴) به صورت رابطه (۹) برست م آبر:

$$\left(\frac{u_i^{t+\Delta t} - 2u_i^t + u_i^{t-\Delta t}}{(\Delta t)^2}\right)_n = \frac{3}{2\rho\Omega_n} \sum_{k=1}^N (\tilde{N}_{i1}\Delta y - \tilde{N}_{i2}\Delta x)_k + \frac{3}{\rho\Omega_n} (P_i \frac{\Omega_n}{3})$$
(9)

با توجه به اینکه بردار i نمایانگر جهت x و بردار j نشان-دهنده جهت y است، تنشهای N_{i2} و N_{i1} به صورت رابطه (۱۰) محاسبه می شوند:

$$\widetilde{N}_{xx} = \left\{ C_1 \frac{\partial u_x}{\partial x} + C_2 \frac{\partial u_y}{\partial y} \right\} \approx \left\{ \frac{1}{A_k} \sum_{m=1}^3 (C_1 u_x \Delta y - C_2 u_y \Delta x)_m \right\}$$
(1.)

$$\widetilde{N}_{xy} = \widetilde{N}_{yx} = \left\{ C_3 \left(\frac{\partial u_x}{\partial y} + \frac{\partial u_y}{\partial x} \right) \right\} \approx \left\{ \frac{1}{A_k} \sum_{m=1}^3 (C_3 u_x \Delta y - C_3 u_y \Delta x)_m \right\}$$
(1.)

که A_k ، در شکل (۳-الف) مساحت المان مثلثی با سه وجه است. در حقیقت همانگونه که در شکل (۳-ب) دیده می شود در است. در حقیقت همانگونه که در مرکز هر سلول که با رنگهای ابتدا مقادیر N_{i1} و N_{i2} در مرکز هر سلول که با رنگهای متفاوت نشان داده شده است به دست آمده و در پایان در راس حجم کنترل تیره شده ا در شکل (۳-ج)، تغییر مکانهای u_x , u_x





شکل (۳): حجم کنترلهای مورد استفاده در شبکه مثلثی بیساختار الف – المان مثلثی با مساحت A_k ب– حجم کنترل فرعی محاسبه مقادیر مشتقات جابجایی (کرنش) در مراکز المان ج– حجم کنترل اصلی برای محاسبه مقادیر جابجایی در نقاط گرهی (رئوس المان)

٤– آزمون نمونه

یک صفحه ذوزنقهای شکل در حالت دوبعدی که تحت تنشهای صفحهای قرار گرفته است، توسط نرمافزار تهیه شده تحلیل شد. همچنین این نمونه در مراجع [10] و [11] نیز برای بررسی درستی مورد استفاده قرار گرفته، نتایج این برنامه با نتایج تحلیلی مقایسه شده و همخوانی خوبی حاصل شده است. مشخصات این صفحه در جدول (۱) آمده است:



شکل (۴): صفحه مورد استفاده در آزمون ارزیابی بررسی درستی جدول (۱): مشخصات و عوامل صفحه ذوزنقهای شکل مورد تحلیل

مقادير	عوامل محاسباتي صفحه نازك ذوزنقهاي تحت
	تنشهای صفحهای
<i>ヽ・M N/m</i>	بارگستردەدرجەت Nxx
•/ \ m	ضخامت صفحه، <i>t</i>
$\lambda V \mathfrak{r} \cdot kg / m^3$	ho دانسيته،
$r_1 \cdot r_MPa$	مدول یانگ، E
۰/٣	نسبت پواسون، <i>U</i>







ب) شبکه شامل ۳۴۵ نقطه و ۵۹۰ المان



شکل (۵): شبکهبندیهای مختلف استفاده شده در آزمون

عوامل قابل مقایسه در این آزمون، تغیرشکل وسط ضلع DE و تنش بوجود آمده در B، در راستای x است که از حل تحلیلی مقادیر SX=٦١/٣Mpa ، U=١/٤٤mm برای آنها محاسبه شدهاند [10]. این صفحه توسط روش تحلیلی گالرکین





حجم محدود برروی شش نوع شبکه مختلف که در شکل (٥) آورده شده است، تحلیل شد و نتایج بدست آمده از آن در جداول (۲) و (۳) و نمودارهای (۱⊣لف) و (۱– ب)آورده شده است.







تعداد نقاط شبکه بندی های مختلف در روش های FEM و FPM	مقدار تنش Mpa) FPM)	درصد خطای FPM نسبت به حل تحلیلی(%)	مقدار تنش FEM (Mpa)	درصد خطای FEM با حل تحلیلی(%)	تعداد نقاط شبکه بندیهای مختلف در روش GFVM	مقدار تنش (Mpa) GFVM	درصد خطای GFVM نسبت به حل تحلیلی(%)
۵۴	۶۱/۲۶۶	۰/۱	۶١/•٧٠	۰/۴۲	۵۲	۵٩/۳۷۸۸	٣/١
802	84/T·V	4/84	81/888	·/\\	240	۵٩/۶٩١۵	۲/۶
1777	۶۵/۴۷۱	۶/۳۲	۶١/۲۴۰	-/10	54.	81/2014	۰/ <i>۱۶</i>
1477	87/378	۱/۶۱	۶١/٣١٨	۰/۲۰	189.	8./2228	١/٢
7745	82/212	١/٨٩	۶١/٣٢٠	۰/۲۰	22.8	۶۲/۲۷۵۵	١/۵
0814	87/308	۱/۵۶	۶١/٣٣٣	•	۵۵۸۲	۶١/٠۴٠۵	۰/۴

جدول (۲): مقدار تنشهای بهدست آمده در راستای x در نقطه B از صفحه و درصد خطاها

جدول (۳): نتایج تغییر مکان بدست آمده در راستای x در وسط ضلع DE از روشهای متفاوت و درصد خطای آنها

تعداد نقاط شبکه بندیهای مختلف در روشهای FEM و FPM	مقدار تغییرمکان mm) FPM)	درصد خطای FPM نسبت به حل تحلیلی(%)	مقدار تغییرمکان mm) (FEM	درصد خطای FEM نسبت به حل تحلیلی(%)	تعداد نقاط شبکه بندیهای مختلف در روش GFVM	مقدار تغییرمکان mm) GFVM)	درصد خطای GFVM نسبت به حل تحلیلی(%)
۵۴	١/٣٩٥	٣/١	1/4318	۰/۶	۵۲	1/42.4	۱/۳۶
802	1/D·V	۴/۴	1/44.8	۰/۴	840	1/430.	۰ /۳۵
1777	١/۴٨٧	٣/٢	١/۴٣٩٨	٠/٠١٣	۶۴.	1/429.	• / • V
1488	۱/۴۵۵	١	1/4411	•/•V	189.	1/429.	•/•V
2248	1/401	۰/V۵	1/441.	•/•V	22.8	1/44	
0814	1/407	۰/V۵	1/4417	• / • A	۵۵۸۲	1/44	•

شکلهای (۶) و (۷) نرخ همگرایی جابهجایی و نمودار لگاریتمی خطا را با تعداد تکرارهای ثابت نشان میدهند. همانطور که مشخص است، جوابها با افزایش تعداد تکرار ثابت شده و خطا کمتر میشود، بنابراین ارزش جوابها بیشتر



می شود. نمونه ای از نتایج محاسبه شده به صورت نقشه رنگی مناطق هم تغییر مکان و همتنش، در شکل (۸) و (۹) آورده شده است.



شکل (۷): نمودار لگاریتمی خطای همگرایی وجابهجایی برحسب تکرار



(m) u_{y} و u_{x} شکل (۸): نقشه رنگی مناطق هم تغییر مکان u_{x} و (m)









۵- نتیجه گیری

در مقاله حاضر روش حل صريح گالركين حجم محدود بدون استفاده از عملیات ماتریسی برای حل معادلات تعادل حاکم بر مسائل سازهای دو بعدی معرفی شد و برای مسائل صفحات تحت تنشهای صفحهای در وضعیت تعادل بهکار برده شد. دقت این روش با نتایج تحلیلی و نتایج گزارش شده از سایر روشهای حل عددی برای آزمون یک صفحه ذوزنقهای شکل تخت در صفحه دو بعدی سنجیده شد. نتایج مناسب بهدست آمده از تجربیات عددی در این مقاله درستی و کارایی طرح توسعه داده شده را نشان میدهد. با توجه به نتایج محاسبه شده و مقایسه درصد خطا برای شبکه های بی ساختار مثلثی با اندازه اجزاء متفاوت نشان میدهد که کوچکتر شدن ابعاد شبکهبندی، نقش مهمی در دقت محاسباتی و کاهش خطای روش معرفی شده دارد. معرفی روشی بینیاز از عملیات ماتریسی بهعنوان روشی که میتواند بر روی شبکههای بیساختار نیز بهکار برده شود میتواند با سرعت و دقت خوبی نتایج تحلیل سازه را بدست دهد. موفقیت در توسعه این روش که شکل تابع زمان معادلات کاوشی را بر روی شبکه بىساختار مثلثى تحليل مىنمايد راه را براى حل مسائل دینامیکی سازههای با مرزهای نامنظم پیچیده را ممکن مینماید.

X. Lv; Zhao Y.; Huang X.Y.; G.H. Xia ; X.H. Su. "A Matrix-Free Implicit Unstructured Multi-Grid Finite Volume Method for Simulating Structural Dynamics and Fluid-Structure Interaction", ", Journal of computational Physics, 2007.

S.P. Timoshenko, J.N. Goodier, "Theory of Elasticity", $[\Lambda]$ McGraw-Hill, New York, 1982.

Sabbagh-Yazdi S.R.; Mastorakis N.E; Esmaili M;. "Explicit 2D Matrix Free Galerkin Finite Volume Solution of Plane Strain Structural Problems on Triangular Meshes", International Journal of Mathematics and Computers in Simulations, Issue 4, Vol.2, pp. 1-8., 2008

Escolano E.; Perazzo F.; "Finte Point 2D: A Meshless [1.] GID Code For Linear Elasticity", International Center for Numerical Methods in Engineering

"Source of the test: NAFEMS, linear statics [11] benchmarks", Test IC1, Vol.1, October of 1987.

Zienkiewicz O.C.; Taylor R.L.; "The Finite Element Method Basic Formulation and Linear Problems", McGraw-Hill, Maidenhead, UK, Vol. 1, 1989

Hirsch C.; "Numerical Computation of Internal and External Flows: Fundamentals of Numerical Discretization", Wiley, New York, vol. 1, 1988.

- Bijelonja I.; Demirdz^{*}ic^{*} I.; Muzaferija S.; "A Finite Volume Method for Incompressible Linear Elasticity" Journal of Mechanical Engineering, vol. 195, p.p. 6378– 6390, 2006.
 - DemirdziI. C.; Martinovic D.; "Finite Volume Method for Thermo-Elasto-Plastic Stress Analysis", Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering, vol. 199, p.p. 331–349, 1993.

Slone A.K.; Bailey C.; Cross M.; "Dynamic Solid Mechanics using Finite Volume Methods", Old Royal Naval College, University of Greenwich, Applied Mathematical Modeling, vol. 27, pp. 69–87,2003

Taylor G.A.; "A Vertex-based Discretization Scheme
Applied to Material Non-Linearity within a Multi-
Physics Finite Volume Framework", Ph.D. Thesis, The
University[۶]

۲– زیر نویس

¹ FEM

- 2 CSM
- ³ FVM
- ⁴ FDM
- ⁵ CFD
- ⁶ GFVM