Validation and Verification of V-Sphere::CBC

Ver. 1.3.0

Functionality Simulation and Information Team VCAD System Research Program RIKEN

2-1, Hirosawa, Wako, 351-0198, Japan

http://vcad-hpsv.riken.jp/

September 2011



First Edition	version 1.0.0	12 Jan.	2011
	version 1.1.0	20 June	2011
	version 1.2.0	28 June	2011
	version 1.3.0	14 Sep.	2011

COPYRIGHT

(c) Copyright RIKEN 2007-2011. All rights reserved.

DISCLAIMER

You shall comply with the conditions of the license when you use this program.

The license is available at http://vcad-hpsv.riken.jp/permission.html

目次

第1章	検証事例の例題集の概要	1
1.1	例題集の概要	. 2
第2章	厳密解との比較事例	3
2.1	定常問題	. 4
	2.1.1 一次元定常熱伝導問題	. 5
	2.1.2 圧力勾配のある二次元 Couette 流	. 9
	2.1.3 二次元 Poiseuille 流	. 14
2.2	非定常問題	. 18
	2.2.1 振動平板による流れ: Stokes の第二問題	. 19
第3章	検証事例	25
3.1	二次元問題	. 26
3.2	三次元問題	. 26
	3.2.1 直方体内のキャビティ流れ: LDC112	. 27
第4章	性能	31
4.1	PMT クラス	. 32
	4.1.1 測定パターン	. 33
4.2	計算機諸元	. 34
	4.2.1 MacPro - Nehalem	. 34
	4.2.2 MacPro - Westmere	. 35
	4.2.3 RICC	. 35
	4.2.4 FOCUS	. 36
4.3	FlatMPI の性能測定結果	. 37
	4.3.1 MacPro - Nehalem	. 37
	4.3.2 MacPro - Westmere	. 38
	4.3.3 RICC	. 39
	4.3.4 FOCUS	. 40
4.4	性能評価	. 41
	4.4.1 Machine Balance	. 41
第5章	アップデート情報	42
参老文庫		44

第1章

検証事例の例題集の概要

本例題集は、V-Sphere 上に構築された直交ソルバークラス CBC の精度や並列性能、計算時間などのガイドラインを示し、エンドユーザの実利用の参考になるような情報を提供することを目的に作成しています。本章では、本例題集の概要を示します。

1.1 例題集の概要

本例題集では、開発した CBC ソルバークラスの予測精度や計算性能を明らかにするために、厳密解をもつ定常・非定常現象の問題やよく吟味された実験値がある問題を計算し比較することで、適用のガイドラインを示します。

各例題の基本的な項目を以下に示します.

- 目的 例題で明らかにすること、例題を解く目的など。
- 問題の定義問題の背景や計算領域,形状に関する記述,初期条件,境界条件,厳密解など.
- 計算環境 例題の計算に使用した環境(計算機, OS, ソフトのバージョンなど)について.
- 解析モデルと計算パラメータ 解析に用いる計算幾何形状モデルや計算領域の設定、格子解像度、利用パラメータについて、
- 計算結果 計算結果あるいは参照解と計算結果の比較。
- 試行錯誤過程のメモ 最終的な結果を得るまでに注意すべき点など.
- 計算性能 単体および並列時の計算性能について.
- ファイルのコメント 提供する電子ファイルのコメント。
- 参考文献

第2章

厳密解との比較事例

本章では、厳密解などを利用して、開発したソルバークラスの動作と計算精度の確からしさを確認します.

2.1 定常問題

定常の厳密解をもつ問題として、以下の例題を示します.

- 1. 一次元定常熱伝導問題
- 2. 圧力勾配のある 2 次元 Couette 流
- 3. 二次元 Poiseuille 流

2.1.1 一次元定常熱伝導問題

目的

本例題は、組み込み例題 SHC1Dで、一次元の定常熱伝導問題を三次元モデルを用いて解析することにより、拡散項のコード部分の動作検証と予測精度を明らかにする。また、陰解法の収束挙動を陽解法と比較する。本例題は逐次実行のみで、問題サイズが小さくキャッシュサイズ内に収まるので性能評価は対象外とする。

問題の定義と厳密解

一次元の定常熱伝導問題は、**図 2.1** に示すような片持ちはりの熱伝導問題である [1]. 壁面に取り付けられた断面積一定の放熱フィンで、壁面側は等温条件でもう一端は断熱条件となる。はり自体は周囲流体へ熱伝達により放熱する。

図 2.1 一次元定常熱伝導問題の模式図

問題の定式化としては式(2.1)の定常一次元熱伝導の形式となる。支配方程式は、

$$\frac{d}{dx'}\left(\lambda \frac{d\theta'}{dx'}\right) + \frac{HP'}{A'}\left(\theta_{\infty}' - \theta'\right) = 0 \tag{2.1}$$

 $P', A'H, \lambda$ は棒の周囲長さと断面積、熱伝達率、熱伝導率である。式 (2.1) の厳密解は、次式のようになる。

$$\theta = \frac{\theta' - \theta_{\infty}'}{\theta_{A}' - \theta_{\infty}'} = \frac{\cosh\left[m\left(L - x\right)\right]}{\cosh\left(mL\right)}, \qquad m = \sqrt{\frac{HP'}{\lambda A'}}$$
(2.2)

格子幅が $\Delta x' = 0.2$ の場合には、厳密解のパラメータは、H = 12, L' = 1, $\theta_{A'} = 200$, $\theta_{\infty}' = 100$, $\lambda = 50$, $P' = 4\Delta x'$, $A' = \Delta x'^2$ として計算する.

■領域設定 計算領域は図 2.2 に示すように x 軸方向に放熱フィンをとり、y,z 方向には 5 つだけセルを設ける。領域の設定情報として、x 方向の分割数を imax により与える。放熱フィンを 5 分割したい場合には,imax=7 を設定する。jmax=kmax=5 で固定である。このとき、格子幅は $\Delta x=\Delta y=\Delta z=1/(imax-2)$ となる。計算領域は, $[-\Delta x\sim(imax-1)\Delta x,-2.5\Delta y\sim2.5\Delta y,-2.5\Delta z\sim2.5\Delta z]$ となる。

計算環境

本計算に利用した計算機環境とソフトウェアを表 2.1 に示す.

表 2.1 計算機環境および利用ソフトウェア

Computer	MacBook Pro
CPU	Intel Core i7 (2 Cores/CPU)
Clock	2.66 GHz
Memory	8GB
Cache(2nd)	256 KB(each core)
Cache(3rd)	4MB
OS	Mac OS X 10.6.5
MPI	OpenMPI 1.3.3
V-Sphere	ver. 1.8.2
CBC	ver. 1.3.0
FlowBase	ver. 2.3.0
Compiler	Intel Compiler Composer XE(12.0) C++/Fortran
Compile Option	-O3

解析モデルと計算パラメータ

本例題は一次元の問題として解けますが、図 2.3 に示すように三次元で計算モデル作成し、三次元非定常熱伝導問題として解く。この例題は固体熱伝導なので、流体セルは計算しない。

図 2.3 一次元熱伝導問題を計算するための片持ち梁の三次元モデルとセル ID (分割数が 7×5×5 の場合)

計算モデルのセル ID は表 2.2 のように設定している.

表 2.2 モデル作成時の ID 設定

ID	Color	Medium	Property
1	Purple	Fluid	Water
500	Orange	Solid	Iso-thermal wall
520	Yellow	Solid	Adiabatic
600	Green	Solid	Inactive cell
610	Khaki	Solid	Heat conductor

計算に用いた物性値を**表 2.3** に示す。使用した物性値は物理的なものではなく、無次元のスケールアナリシスから導いた値である。流体の物性値は実際には使用していない。XML パラメータファイルで、問題の指定単位を有次元、温度の単位に Celsius を指定する。計算終了時刻は定常状態までの時刻を見て設定している。

```
<Elem name="Unit">
  <Param name="Unit_of_input_parameter" dtype="STRING" value="Dimensional" />
  <Param name="Temperature" dtype="STRING" value="Celsius" />
  </Elem>
```

表 2.3 計算に用いた物性値

物性値		流体 (ID=1)	固体 (Others)
密度	$[kg/m^3]$	1.0	1.0
定圧比熱	[kJ/(kgK)]	1.0	1.0
熱伝導率	[W/(mK)]	1.0	50.0
動粘性係数	$[m^2/s]$	1.0	
粘性係数	[Pas]	1.0	
音速	[m/s]	1.0	
体膨張率	[1/K]	1.0	

■サンプリングの指定 値のサンプリングは, y = 0, z = 0 軸上の $x = 0.0 \sim 1.0$ の範囲を分割してサンプリングする.

計算結果と厳密解の比較

図 2.4 に $\Delta x = 0.2$ の場合の無次元化した厳密解と計算結果の比較結果を示す。5 セルの近似であるが、厳密解との誤差は最大 2% であることがわかる。

図 2.4 厳密解と計算結果の比較 (Euler 陽解法, $\Delta x = 0.2m$, $\Delta t = 4.0 \times 10^{-4} sec.$, $t = 2.48 \times 10^{-2} sec.$)

図 2.5 計算結果の格子依存性の比較 $(y = ax^b, b = 1.21)$

図 2.5 には、誤差のメッシュ依存性を示す。グラフの傾きから誤差は格子幅の変化量に対して 1.2 倍の割合で減少していることがわかる。つまり、この問題の場合には予測精度は 1.2 次となっている。拡散項のスキームは空間二次精度で離散化されており空間 2 次精度が期待されるが、境界条件の影響により近似精度が低下している。つまり、等温境界と熱伝達境界の近似精度が一次であるので、この部分の影響を強く受けている。

陽解法では Δt の値を変化させ、拡散数 $D = \lambda \Delta t/\Delta x^2 < 1/2$ の範囲で安定に計算でき、D > 1/2 では不安定になり発散すること、陰解法では $D \sim 1$ 程度まで安定に計算できることが確認できる.

ファイルのメモ

例題の添付ファイルの説明を以下に示す。 ただし,Euler 陰解法は $\Delta x = 0.2$ の場合のみである.

Euler 陽解法 $\Delta x = 0.05, 0.1, 0.2$ のパラメータ shc1d_ee_{005, 01, 02}.xml

Euler 陰解法 $\Delta x = 0.2$ のパラメータ $shc1d_ei_02.xml$

condition_*_{005, 01, 02}.txt condition ファイル (*=ee:Euler 陽解法, ei:Euler 陰解法)

history_base_*_{005, 01, 02}.txt history_base ファイル history_compo_*_{005, 01, 02}.txt history_compo ファイル

sampling_*_{005, 01, 02}.txt sampling ファイル

comparison.xlsx 厳密解を計算するスクリプトファイル exact.py

plot ファイル (http://plot.micw.eu/) Error.plot

■厳密解の計算 exact.py をエディタで開き、分割数 n の値を変更する。実行は以下のようにコマンドラインでタイプ すると、対応する結果が表示される. 1カラム目が x 座標, 2カラム目が厳密解である.

図 2.4 と図 2.5 の結果のファイル

\$ python exact.py

0.1 0.808704519533

0.3 0.535692813577

0.5 0.367190344487

0.7 0.270323674338

0.9 0.22619491703

2.1.2 **圧力勾配のある二次元** Couette 流

目的

本例題は、圧力勾配のある二次元の Couette 流を、PPLT2D 組み込み例題クラスを用いて解析することにより、CBC ソルバーの動作検証と予測精度を明らかにする。

問題の定義と厳密解

いま,二つの平行平板間の定常な流れを考える.平行壁の一方は静止し,他方は U の速度で運動しているとする.圧力勾配のない場合の壁面間のズリ運動による単純せん断流れを Couette(クエット)流れという [2].ここでは,流れ方向に圧力勾配 dp/dx が存在する場合の Couette 流を計算し,厳密解と比較する [3].

十分に長い平行平板間の流れでは、すべての流体粒子は、一方向に流れ、他の方向の速度成分を持たない。この方向 を x 軸方向、板に垂直な方向を y 軸とし、これらに垂直に z 軸をとれば、v=w=0 であるから、連続の式より明らか に $\partial u/\partial x=0$ である。したがって、平行流では、

$$u = u(y, z, t); \ v = 0; \ w = 0$$
 (2.3)

さらに、Navier-Stokes の方程式の第 2,3 式より、 $\partial p/\partial y = 0$ 、 $\partial p/\partial z = 0$ となるから、圧力 p は x のみの関数である。結局、Navier-Stokes の方程式の第 1 式より、

$$\rho \frac{\partial u}{\partial t} = -\frac{dp}{dx} + \mu \left(\frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right) \tag{2.4}$$

が得られる.

いま,二つの平行平板間の定常な流れを考え,平行壁の一方は静止し他方は U の速度で運動しているとするとき,平行壁の間隔を h とし,静止壁面上に x 軸を選べば,運動方程式は,式 (2.4) より,

$$\frac{dp}{dx} = \mu \frac{d^2u}{dy^2} \tag{2.5}$$

となり、境界条件は、

$$y = 0 : u = 0$$

 $y = h : u = U$ (2.6)

解は次のようになる.

$$u(y) = U\frac{y}{h} - \frac{h^2}{2u}\frac{dp}{dx}\frac{y}{h}\left(1 - \frac{y}{h}\right) \qquad 0 \le y \le h$$

$$(2.7)$$

無次元圧力勾配を

$$P = \frac{h^2}{2\mu} \frac{1}{U} \left(-\frac{dp}{dx} \right) \tag{2.8}$$

ととると、P < -1 のとき、u < 0 となる逆流域が生じるようになる (**図 2.6**).

領域設定

この例題は二次元問題なので、PPLT2D 組込例題クラスを使って計算する。PPLT2D クラスは辺長比が 2:1 の二次元空間を表現する。z 方向には 3 セルを設けており、**図 2.7** に示すように、単純な周期境界条件を用いて二次元を近似している。本計算では、 $100 \times 50 \times 3$ のセル分割とした。

コンフィギュレーションファイルの "Example" タグで "Parallel_Plate_2D" を指定する。 Couette 流を再現するために、x 軸方向に圧力勾配をかけた周期境界条件を設定し、y=0 面は固定壁、y=h 面はスライド(u=U)壁とみなし、 $z\pm$ 面には単純な周期境界条件を与える。

 Y軸
 y=h平面/はu=Uのスライド壁

 Z±面は圧力勾配の無い周期境界条件
 X±面は、圧力勾配のある周期境界条件

 0
 y=0平面/はu=0の固定壁

 Z軸
 2h

図 2.6 圧力勾配のある場合の Couette 流

図 2.7 計算領域の設定

計算環境

本計算に利用した計算機環境とソフトウェアを表 2.4 に示す.

計算パラメータ

計算に用いたパラメータ (表 2.5), 流体の物性値 (表 2.6) などを示す.

表 2.5, 表 2.6 から,レイノルズ数は,Re= $\rho Uh/\mu=100$ となる.レイリーの問題から,時間 t[s] の間に壁の影響が粘性を通じて及ぶ距離 $\delta[m]$ は, $\delta=\sqrt{tv}$. ν は動粘性係数 $[m^2/s]$. 無次元にすると $t^*=\delta^{*2}\cdot Re$ となり, $\delta^*=1$,Re=100 より,計算時間を t=100[-] と見積もった.

■サンプリングの指定 値のサンプリングは、z = 0, x = h 上の $y = 0 \sim h$ の範囲を分割してサンプリングする。今回の計算では、分割数を 25 とした。

表 2.4 計算機環境および利用ソフトウェア

Computer	eX. COMPUTER
CPU	Intel Core i7-950 (4 Cores/CPU)× 2
Clock	3.07 GHz
Memory	12GB
Cache	8 MB(each CPU)
OS	Linux ubuntu 2.6.32-25-generic
MPI	OpenMPI 1.4.3
V-Sphere	ver. 1.8.4
CBC	ver. 1.3.8
FlowBase	ver. 2.3.8
Compiler	Intel Compiler Composer XE(12.0) 2011.3.174 C++/Fortran
Compile Option	-O3

表 2.5 計算に用いたパラメータ

h	短辺の長さ	1.0	[m]
U	y = h の壁面の移動速度	1.0	[m/s]
Δp	x± 面間の圧力差 (P = 1 に相当)	4.7052×10^{-2}	[Pa]
ν	クーラン数	0.2	

表 2.6 計算に用いた物性値

物性		物性値	[単位]
ρ	密度	1.1763	[kg/m ³]
μ	粘性係数	1.1763×10^{-2}	$[\text{Pa}\cdot \text{s}]$

■外部境界条件 コンフィギュレーションファイルの中で、外部境界条件において、圧力勾配 (P = +1) をかける周期境界条件と、圧力勾配をかけない周期境界条件 ($z \pm a$) を設定する様子を示す。

```
<OuterBoundary>
  <Elem name="Basic_BCs">
    <Elem name="Wall" id="1">
         <Param dtype="REAL" name="Normal_X" value="0.0"/>
<Param dtype="REAL" name="Normal_Y" value="0.0"/>
<Param dtype="REAL" name="Normal_Z" value="0.0"/>
         <Param dtype="STRING" name="Specified_Type" value="Velocity"/>
         <Param dtype="STRING" name="Profile" value="Constant"/>
         <Param dtype="REAL" name="Specified_Value" value="0.0"/>
    </Elem>
    <Elem name="Wall" id="2">
         <Param dtype="REAL" name="Normal_X" value="1.0"/>
         <Param dtype="REAL" name="Normal_Y" value="0.0"/>
<Param dtype="REAL" name="Normal_Z" value="0.0"/>
         <Param dtype="STRING" name="Specified_Type" value="Velocity"/>
         <Param dtype="STRING" name="Profile" value="Constant"/>
         <Param dtype="REAL" name="Specified_Value" value="1.0"/>
    <Elem name="periodic" id="7" >
       <Param name="mode" dtype="string" value="simple_copy" />
    </Elem>
    <Elem name="periodic" id="8" >
       <Param name="mode" dtype="string" value="Directional" />
       <Param name="pressure_difference" dtype="REAL" value="0.047052" />
       <Param name="flow_direction" dtype="string" value="upstream" />
    </Elem>
```

```
<Elem name="periodic" id="9" >
     <Param name="mode" dtype="string" value="Directional" />
     <Param name="pressure_difference" dtype="REAL" value="0.047052" />
      <Param name="flow_direction" dtype="string" value="downstream" />
   </Elem>
  </Elem>
  <Elem name="Face_BC">
    <Elem name="X_MINUS" id="8" comment="periodic_upstream">
     <Param name="Guide_Cell_ID" id="1" />
    <Elem name="X_PLUS" id="9" comment="periodic_downstream">
      <Param name="Guide_Cell_ID" id="1" />
    </Elem>
    <Elem name="Y_MINUS" id="1" comment="wall">
     <Param name="Guide_Cell_ID" id="600" />
    </Elem>
    <Elem name="Y_PLUS" id="2" comment="slidewall">
     <Param name="Guide_Cell_ID" id="600" />
    <Elem name="Z_MINUS" id="7" comment="periodic">
      <Param name="Guide_Cell_ID" id="1"
    </Flem>
    <Elem name="Z_PLUS" id="7" comment="periodic">
     <Param name="Guide_Cell_ID" id="1" />
 </Elem>
</OuterBoundary>
```

計算結果と厳密解の比較

図 2.8 に、無次元圧力勾配 P = -3, -2, -1, 0, +1, +2, +3 の場合の、厳密解(実線)および CBC の計算結果 u/U(マーク)の値を比較した。CBC と厳密解の誤差は、厳密解の 0.01% 以内に収まっており、よく一致しているといえる。

ファイルのメモ

例題の提供ファイルの説明を以下に示す.

E力勾配 *: P = -3, -2, -1, 0, 1, 2, 3 の場合のコンフィギュレーションファイル

| ト condition.txt condition ファイル
| ト profiling.txt 実行時性能測定結果ファイル
| ト sample_x=0.log sampling ファイル
| ト history_base.log 履歴ファイル
| exact_100.plot 厳密解と, t = 100[-] における解析解の比較. 図 2.8 (http://plot.micw.eu/)

■condition **ファイル内の無次元圧力勾配について** condition.txt ファイルの "Outer Boundary Conditions" セクション に、周期境界条件に関連して、圧力差と圧力勾配の有次元値と無次元値が記載されている。CBC ではこの無次元化 について、「圧力勾配のある Couette 流」に特有の**式 (2.8)** を使わず、通常 Navier-Stokes 方程式で使われる無次元化 $p^* = p/(\rho U^2)$ 、 $x^* = x/L$ 、 $(dp/dx)^* = (dp/dx)L/(\rho U^2)$ を用いている。そのため、圧力勾配 P = a の condition.txt ファイルの Pressure Gradient の無次元値が a と異なる値になっている。

具体的に、無次元圧力勾配 P=1 の場合を示すと、

>> Outer Boundary Conditions

```
Set X- up as Periodic : (periodic_upstream)
    Guide Cell ID = 1 / Medium = 800
    Pressure Difference = 4.705200e-02 [Pa] / 4.000000e-02 [-]
    Pressure Gradient = 2.352600e-02 [Pa/m] / 2.0000000e-02 [-]

Set X+ up as Periodic : (periodic_downstream)
    Guide Cell ID = 1 / Medium = 800
    Pressure Difference = 4.705200e-02 [Pa] / 4.000000e-02 [-]
    Pressure Gradient = 2.352600e-02 [Pa/m] / 2.000000e-02 [-]
```

圧力勾配の無次元化は、式(2.8)に従うと、

$$P = \frac{h^2}{2\mu} \frac{1}{U} \left(-\frac{dp}{dx} \right) = \frac{1.0[m^2]}{2 \times 1.1763 \times 10^{-2} [Pa \cdot s] \times 1.0[m \cdot s^{-1}]} \times 2.3526 \times 10^{-2} [Pa \cdot m^{-1}] = 1.0000[-1]$$

通常の無次元化を用いると,

$$\left(\frac{dp}{dx}\right)^* = \frac{dp}{dx}\frac{L}{\rho U^2} = 2.3526 \times 10^{-2} [Pa \cdot m^{-1}] \times \frac{1.0[m]}{1.1763 \times 10^{-2} [Pa \cdot s] \times 1.0[m^2]} = 2.0000 \times 10^{-2} [-1]$$

のようになる.

2.1.3 二次元 Poiseuille 流

目的

本例題は、二次元の Poiseuille 流を PPLT2D 組み込み例題クラスを用いて解析することにより、CBC ソルバーの動作検証と予測精度を明らかにする。

問題の定義と厳密解

いま、2 枚の平行平板間の定常な流れを考える。2 枚の板を固定して、圧力勾配によって流体を押し流すときの流れを二次元の Poiseuille の流れ(two-dimensional Poiseuille flow)という [2].

平行平板の間隔をhとし,静止壁面上にx軸を選べば,運動方程式は,2.1.2 圧力勾配のある二次元 Couette 流の場合と同じく,

$$\frac{dp}{dx} = \mu \frac{d^2u}{dy^2} \tag{2.9}$$

となり、境界条件は、

$$y = 0 : u = 0$$

 $y = h : u = 0$ (2.10)

解は次のようになる.

$$u(y) = -\frac{h^2}{2\mu} \frac{dp}{dx} \frac{y}{h} \left(1 - \frac{y}{h} \right) \qquad 0 \le y \le h \tag{2.11}$$

平板間の中心線 y = h/2 に関して対称な放物線形の速度分布を持つ(図 2.9)。図中の P は無次元圧力勾配

$$P = \frac{h^2}{2\mu} \frac{1}{U} \left(-\frac{dp}{dx} \right) \tag{2.12}$$

である.

領域設定

PPLT2D クラスは辺長比が 2:1 の二次元空間を表現する。z 方向には 3 セルを設けており、**図 2.10** に示すように、単純な周期境界条件を用いて二次元を近似している。本計算では、 $100 \times 50 \times 3$ のセル分割とした。

コンフィギュレーションファイルの "Example" タグで "Parallel_Plate_2D" を指定する。Poiseuille 流を再現するため に,x 軸方向に圧力勾配をかけた周期境界条件を設定し,y=0 面,y=h 面はは固定壁とみなし, $z\pm$ 面には単純な周期境界条件を与える。

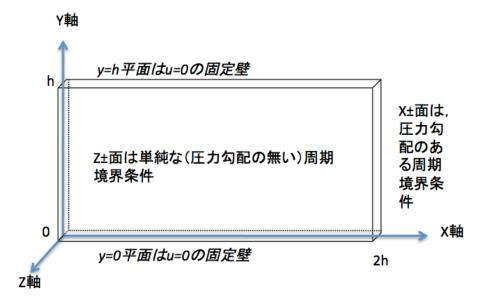


図 2.10 計算領域の設定

計算環境

本計算に利用した計算機環境とソフトウェアを表 2.7 に示す.

Computer eX. COMPUTER Intel Core i7-950 (4 Cores/CPU)× 2 **CPU** Clock 3.07 GHz 12GB Memory Cache 8 MB(each CPU) OS Linux ubuntu 2.6.32-25-generic MPI OpenMPI 1.4.3 V-Sphere ver. 1.8.4 CBC ver. 1.3.8 FlowBase ver. 2.3.8 Intel Compiler Composer XE(12.0) 2011.3.174 C++/Fortran Compiler Compile Option -O3

表 2.7 計算機環境および利用ソフトウェア

計算パラメータ

計算に用いたパラメータ (表 2.8), 流体の物性値 (表 2.9) などを示す.

表 2.8, 表 2.9 から,レイノルズ数は, $\text{Re}=\rho Uh/\mu=100$ となる.レイリーの問題から,時間 t[s] の間に壁の影響が粘性を通じて及ぶ距離 $\delta[m]$ は, $\delta=\sqrt{t\nu}$ 、 ν は動粘性係数 $[m^2/s]$.無次元にすると $t^*=\delta^{*2}\cdot Re$ となり, $\delta^*=1$,Re=100

表 2.8 計算に用いたパラメータ

h	短辺の長さ	1.0	[m]
U	代表速度	1.0	[m/s]
Δp	x± 面間の圧力差 (P = 1 に相当)	4.7052×10^{-2}	[Pa]
ν	クーラン数	0.2	

表 2.9 計算に用いた物性値

物性		物性值	[単位]
ρ	密度	1.1763	kg/m ³
μ	粘性係数	1.1763×10^{-2}	$[\text{Pa}\cdot \text{s}]$

より、計算時間を t=100[-] と見積もった.

■サンプリングの指定 値のサンプリングは、z = h/2, x = h 上の $y = 0 \sim h$ の範囲を分割してサンプリングする。今回の計算では、分割数を 25 とした。

■外部境界条件 コンフィギュレーションファイルの中で、外部境界条件において、圧力勾配 (P = +1) をかける周期境界条件と、単純な周期境界条件($z \pm m$) を設定する指定内容を示す。

```
<OuterBoundary>
   <Elem name="Basic_BCs">
       <Elem id="1" name="Wall">
           <Param dtype="REAL" name="Normal_X" value="0.0"/>
           <Param dtype="REAL" name="Normal_Y" value="0.0"/>
           <Param dtype="REAL" name="Normal_Z" value="0.0"/>
           <Param dtype="STRING" name="Specified_Type" value="Velocity"/>
           <Param dtype="STRING" name="Profile" value="Constant"/>
           <Param dtype="REAL" name="Specified_Value" value="0.0"/>
      <Elem id="7" name="periodic">
           <Param dtype="STRING" name="mode" value="Simple_Copy"/>
       </Elem>
       <Elem id="8" name="periodic">
           <Param dtype="STRING" name="mode" value="Directional"/>
           <Param dtype="STRING" name="flow_direction" value="upstream"/>
           <Param dtype="REAL" name="pressure_difference" value="0.047052"/>
       </Elem>
       <Elem id="9" name="periodic">
           <Param dtype="STRING" name="mode" value="Directional"/>
           <Param dtype="STRING" name="flow_direction" value="downstream"/>
           <Param dtype="REAL" name="pressure_difference" value="0.047052"/>
       </Elem>
   </Elem>
   <Elem name="Face_BC">
       <Elem comment="periodic_u" id="8" name="X_minus">
           <Param id="600" name="Cell_ID"/>
       <Elem comment="periodic_d" id="9" name="X_plus">
           <Param id="600" name="Cell_ID"/>
       </Elem>
       <Elem comment="wall" id="1" name="Y_minus">
           <Param id="600" name="Cell_ID"/>
       </Elem>
       <Elem comment="slide_wall" id="1" name="Y_plus">
           <Param id="600" name="Cell_ID"/>
       <Elem comment="periodic" id="7" name="Z_minus">
           <Param id="600" name="Cell_ID"/>
       </Elem>
       <Elem comment="periodic" id="7" name="Z_plus">
```

```
<Param id="600" name="Cell_ID"/>
         </Elem>
     </Elem>
</OuterBoundary>
```

計算結果と厳密解の比較

図 2.11 に,無次元圧力勾配 P=-3,-2,-1,0,+1,+2,+3 の場合の,厳密解(実線)および CBC の計算結果 u/U(マーク)の値を比較した。CBCと厳密解の誤差は、厳密解の10⁻⁴のオーダーに収まっており、よく一致していると いえる.

図 2.11 Poiseuille 流の速度分布(厳密解とシミュレーションの比較)

ファイルのメモ

例題の提供ファイルの説明を以下に示す.

```
example — 2Dpoiseuille — * — poiseuille.xml
                                         圧力勾配 *: P = -3, -2, -1, 0, 1, 2, 3 の場合のコンフィ
                                           ギュレーションファイル
                           - condition.txt
                                           condition ファイル
                           - profiling.txt
                                           実行時性能測定結果ファイル
                           ► sample_x=0.log sampling ファイル
                           L history_base.log
                                           履歴ファイル
                      2Dpoiseuille_100.plot
                                           厳密解と、t = 100[-] における解析解の比較. 図 2.11
                                           (http://plot.micw.eu/)
```

■condition ファイル内の無次元圧力勾配について 2.1.2 圧力勾配のある二次元 Couette 流の同項目を参照.

2.2 非定常問題

非定常の厳密解をもつ問題として,以下の例題を示します.

- 1. Rayleigh 流れ
- 2. Stokes の第二問題

2.2.1 振動平板による流れ: Stokes の第二問題

目的

本例題は、無限に広い平板が粘性流体の中で振動するときに、引き起こされる流体の運動 [2,3] (Stokes の第二問題) について、CBC ソルバーの動作検証と予測精度を明らかにする。なお、本例題は、組込例題「Rect」クラスの 2 次元を用いる。

問題の定義と厳密解

いま,無限に広い平板が無限に広がっている粘性流体の中で自分自身に平行に単振動をしている場合を考える。平板の振動方向にx軸をとり,平板自身はx2平面内で運動するものとすれば,それによって引き起こされる流体の運動はx軸に平行である。

Navier-Stokes の方程式から導かれる、この場合の基礎方程式は、

$$\frac{\partial u}{\partial t} = v \frac{\partial^2 u}{\partial v^2}, \qquad y > 0 \tag{2.13}$$

となる (平板の片側の半無限の領域y>0を考える).

境界条件は,

$$y \to \infty : u \to 0$$

$$y = 0 : u = U\cos(\omega t)$$
(2.14)

具体的には境界条件 v = 0 の速度を

$$y = 0 : u = Ue^{i\omega t} (2.15)$$

と置き換え、得られた結果の実数部 Re(u) をとればよい。 u は、v の関数と考えられるので、u の解の形として、

$$u = f(y)e^{i\omega t}$$

を求めることにする。これを式 (2.13) に代入すると、

$$\frac{d^2f}{dv^2} = \frac{i\omega}{v}f$$

の二階常微分方程式が求まり、その一般解は,

$$f = Ae^{\lambda y} + Be^{-\lambda y}$$
, A, B は任意定数

の形に与えられる. ただし,

$$\lambda = \sqrt{\frac{i\omega}{\nu}} = \sqrt{i}\sqrt{\frac{\omega}{\nu}} = \frac{1+i}{\sqrt{2}}\sqrt{\frac{\omega}{\nu}} = (1+i)k, \quad \text{ZZC} k = \sqrt{\frac{\omega}{2\nu}}$$

である. $y \to \infty$ に対して, $e^{\lambda y} \to \infty$ であるから、境界条件(2.14)から A=0. また境界条件(2.15) から、B=U が得られる. したがって、

$$u = Re\left(f(y)e^{i\omega t}\right) = Re\left(Ue^{-\lambda y}e^{i\omega t}\right) = Re\left(Ue^{-ky}e^{i(\omega t - ky)}\right)$$
$$= Ue^{-ky}cos(\omega t - ky)$$

が求める解である. これは y 方向に伝わる減衰性の正弦波で, その位相速度は,

$$c = \frac{\omega}{k} = \sqrt{2\omega v}$$

で与えられる. 波数および減衰定数はともに $k=\sqrt{\omega/2\nu}$ である. したがって, 1 波長 $2\pi/k$ 進む間に振幅は $e^{-2\pi}\simeq 0.002$ 倍に減衰してしまうので,実際上は波動的な性格は現れない. いま,

$$\delta = \frac{1}{k} = \sqrt{\frac{2\nu}{\omega}} \tag{2.16}$$

とおけば、 δ は振幅が $1/e \simeq 0.36788$ 倍に減衰する距離を表す。平板の振動によって流体は揺り動かされるが、その動く距離はだいたい δ の厚さの層に限られていると考えられる。すなわち、振動平板には厚さ δ の境界層が付随すると考えられる。この境界層の厚さは、粘性が小さいほど、また平板の振動数が大きいほど薄くなる。

図 2.12 に、厳密解 $u/U=e^{-ky}cos(\omega t-ky)$ を $\omega t=0.5\pi$, π , 1.5π , 2.0π に対してプロットした。文献 [3] との比較のため、縦軸には、無次元長さ $(y_1=)\sqrt{2}ky$ をとっている。なお、減衰の様子が明確になるように $\cos(ky)$ を、また境界層厚み $\delta=1/k$ を重ねてプロットしている。

図 2.12 Stokes の振動流の厳密解

計算問題の準備

作動流体として水($v=1.004\times 10^{-6}[m^2/s]$),振動数を f=0.05[Hz],角振動数を $\omega=2\pi f=0.314[rad/s]$ と考えると,式 (2.16) から,境界層厚さ, δ は,2.5[mm] 程度と算出される.本計算では,y 軸方向は,さらに減衰するまで,具

体的には、 $10\delta = 2.5$ [cm] 以上の領域を、時間的には 2 周期、 $\omega t = 4\pi$ まで計算することとした。

計算領域と計算パラメータ

「Rect」クラスの解析モデルは、全体領域を「Domain_Info」タグで、2次元、3次元の別を「Intrinsic_Example」タグで指定する。コンフィギュレーションファイル内の組込モデル名は、以下に示すように「Rectangular」である。

<Param dtype="STRING" name="Example" value="Rectangular"/>

計算領域は, -1.28×10^{-2} [m] $\leq x \leq 1.28 \times 10^{-2}$ [m],0.00[m] $\leq y \leq 2.80 \times 10^{-2}$ [m], -0.5×10^{-4} [m] $\leq z \leq 2.5 \times 10^{-4}$ [m],格子間隔は, 1.00×10^{-4} [m],格子数を $256 \times 280 \times 3$ として z 方向に 3 層をとる,実質的 2 次元空間である.総セル数は,215,040.y=0 の Y_minus 境界を振動面とみなし,z 方向には,周期境界条件を設けている.

計算に用いた物性値を表 2.10 に示す. 物性値は, 常温の水の値を使用した.

表 2.10 計算に用いた物性

物性		物性値	[単位]
動粘性係数	ν	1.004×10^{-6}	$[m^2/s]$

計算に用いた外部境界条件を表 2.11 に示す.

表 2.11 計算に用いた境界条件

位置	タグ	条件
X_minus, X_plus	Periodic	Simple
Y_minus	Specified_Velocity	Harmonic
Y_plus	Traction_Free	
Z_minus, Z_plus	Periodic	Simple

CBC に組み込まれている Harmonic 運動は、次式で表される.

$$u = U\sin(2\pi f t + \phi) + b \tag{2.17}$$

本計算では,以下のように設定した.

 $U = 1.8 \times 10^{-2} [\text{m/s}]$

f = 0.05[Hz]

 $\phi = 0.5\pi [radian]$

b = 0.0[m/s] (2.18)

計算環境

本計算に利用した計算機環境とソフトウェアを表 2.12 に示す.

計算方法

計算は、Navier-Stokes 方程式を基礎方程式とし、時間積分は一次精度 Euler 陽解法、解法アルゴリズムには Fractional Step 法を用いた。また、対流項の計算スキームには、三次精度 MUSCL スキームを用いた。

時間積分幅の決定に、CFL_Reference_Velocity を使用し、クーラン数を 0.2 と指定した。また、計算時間は、 $\omega t = 4\pi$ 、 $\omega = 0.1\pi$ より、t = 40[sec] とした。

Computer	eX. COMPUTER エアロストリーム RA7J-G23/S
CPU	Intel Core i7-950 (4 Cores/CPU)×2
Clock	3.07 GHz
Memory	12GB
Cache	8 MB
OS	Linux kernel 2.6.32-25-generic, ubuntu 10.04.1
MPI	OpenMPI 1.4.3
V-Sphere	ver. 1.8.4
CBC	ver. 1.4.6
FlowBase	ver. 2.4.3
Compiler	Intel Compiler Composer XE(12.0) 2011.3.174 C++/Fortran
Compile Option	-O3

表 2.12 計算機環境および利用ソフトウェア

代表長さは $L=1.28\times 10^{-2}$ [m],代表速度は $U=1.8\times 10^{-2}$ [m/s] とした,代表時間は $t_0=7.1\dot{1}\times 10^{-1}$ [sec],レイノルズ数は Re=230 となる,

■サンプリングの指定 速度の値は, x = 0, z = 0 上の $y = 0 \sim y_{max}$ の範囲を 128 分割してサンプリングする. サンプリング時間間隔は, $\omega t = 0.5\pi$, $t = 5[\sec] = 7.03125[-]$ とした.

計算結果と厳密解の比較

図 2.13 に、 $\omega t = 2.5\pi$, 3.0π , 3.5π , 4.0π における CBC による計算結果と、 $\omega t = 0.5\pi$, 1.0π , 1.5π , 2.0π における厳密解を比較する。

なお、sampling.log 結果ファイルの出力には、無次元を指定した。速度の無次元化された値はそのまま使用できるが、 長さの無次元値には注意が必要である。CBC では、一般的な無次元化、

$$y_0 = \frac{y}{L}$$

を採用しているため、ファイルには y_0 の値が出力される。本例題では、文献 [3] および**図 2.12** との整合性のため、

$$y_1 = \sqrt{2}ky$$

による無次元化を使用するため、 $y_0 \rightarrow y_1$ の変換が必要である.

$$y_1 = \sqrt{2ky} = \sqrt{2kLy_0} = \sqrt{2}\sqrt{\frac{\omega}{2\nu}}Ly_0 = \sqrt{\frac{2\pi f}{\nu}}Ly_0 = 7.16 \times y_0$$

CBC の計算結果は厳密解と非常によく一致しているように見える。 しかしながら $\omega t=2,5\pi,3.0\pi$ では, $\sqrt{2}ky\simeq3$ あたりで,僅かにずれている様子がわかる.

 $\omega t = 0.5\pi \sim 2.0\pi$ では CBC のずれはより大きい。図 2.14 に、計算 1 周期目の CBC の結果と厳密解の比較を示す。また、CBC の計算結果の厳密解からの誤差を図 2.2.1 に示す。時間を追うに従い、誤差が減少している様子がわかる。1 周期目(実線)では、 $\omega t = 0.5\pi$ の最大誤差が厳密解の 18.7%、2 周期目(点線)では、 $\omega t = 2.5\pi$ の最大誤差が厳密解の 3.8%、 $\omega t = 4.0\pi$ の最大誤差が厳密解の 2.4% である。これらの誤差は、時間積分を一次精度 Euler 陽解法で

行っていることが理由として考えられる。今後の課題として、時間積分の精度を上げて確認する予定である。

ファイルのメモ

例題の提供ファイルの説明を以下に示す.

stokes.xml コンフィギュレーション XML ファイル

condition.txt 計算開始時 condition ファイル

図 2.13 Stokes の振動流の計算結果と厳密解の比較(計算 2 周期目)

DomainInfo.txt 計算領域情報ファイル

history_base.log.zip 履歴ファイル(解凍時 3.5MB) profiling.txt 実行性能測定結果ファイル

sample_x=0_y.log $x=0 \perp y$ 軸に沿ったサンプリングファイル

plot フォルダ **図 2.12~図 2.2.1** の Plot ファイルを含むフォルダ

(http://plot/micw.eu/)

stokes2ndQ.mov.zip t=0[-] から 56[-] までの x=0 における u ベクトルのムービー(解凍時 1MB).

元データは計算により出力される vel***.sph ファイル.

Visio (http://vcad-hpsv.riken.jp/) で可視化できる.

gosa.f90 sample_x=0_y.log を読み込み、厳密解からのエラーを算出する Fortran プログラム

図 2.14 Stokes の振動流の計算結果と厳密解の比較(計算 1 周期目)

第3章

検証事例

本章では、実験結果や理論解との比較により、格子解像度に対するソルバーの予測精度などのガイドラインを示します。

3.1 二次元問題

3.2 三次元問題

1. 直方体内のキャビティ流れ

3.2.1 直方体内のキャビティ流れ: LDC112

目的

本例題は,辺の長さが 1:1:2 となる 3 次元キャビティフローの初期時間発展の問題である.Rectangular 組み込み 例題クラスの 3 次元モデルを用いて解析し,Guermond [4] が行った実験および FEM シミュレーションと比較することにより,CBC ソルバーの精度を検証する.

問題の定義

辺の長さの比が X:Y:Z=1:1:2 である直方体の,Y マイナス面壁を X マイナス方向に一定速度 U でスライドしたときに直方体内の静止している流体に生じる三次元非定常流れである.

計算領域と観測

計算領域は、図3.1に示すような直方体である.

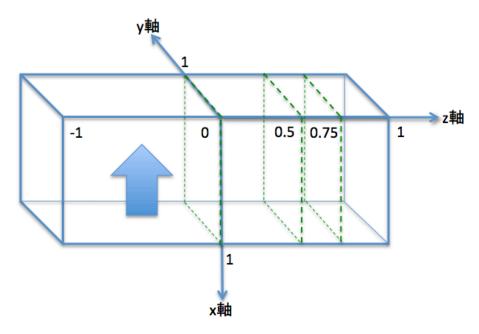


図 3.1 計算領域の設定

Y- 面は,(u,v,w) = (-U,0,0) のスライド壁,それ以外の X± 面,Y+ 面,Z± 面は,固定壁である. 流速ベクトルの観測は,t = 4, 6, 8, 10, 12 の無次元時刻に,z = 0, 0.5, 0.75 の xy 面内において行った. 格子分割数は, $64 \times 64 \times 128$ である.

計算環境

本計算に利用した計算機環境とソフトウェアを表 3.1 に示す.

解析モデルと計算パラメータ

計算は、Guermond の実験を踏襲して、有次元のパラメータを入力して行った。Navier-Stokes 方程式を基礎方程式とし、時間積分は一次精度 Euler 陽解法、解法アルゴリズムには Fractional Step 法を用いた。また、対流項の計算スキームには、三次精度 MUSCL スキームを用いた。

解析モデルは、組み込み例題 3 次元の Rectangular クラスから提供される (example.svx).

計算に用いたパラメータ(表3.2)、流体の物性値(表3.3)などを示す.

表 3 1	計算機環境お	上が利用ソフ	トウェア

Computer	eX. COMPUTER
CPU	Intel Core i7-950 (4 Cores/CPU)
Clock	3.07 GHz
Memory	12GB
Cache	8 MB
OS	Linux ubuntu 2.6.32-25-generic
MPI	OpenMPI 1.4.3
V-Sphere	ver. 1.8.4
CBC	ver. 1.3.3
FlowBase	ver. 2.3.4
Compiler	Intel Compiler Composer XE(12.0) 2011.3.174 C++/Fortran
Compile Option	-O3

表 3.2 計算に用いたパラメータ

h	短辺の長さ	6.2×10^{-2}	[m]
U	y = 0 の壁面の移動速度	1.8×10^{-2}	[m/s]
δau	定速に達するまでの加速時間	0.05	[s]
ν	クーラン数	0.1	

表 3.3 計算に用いた物性値

物性		物性値	[単位]
ρ	密度	998.2	kg/m ³
μ	粘性係数	1002.6×10^{-6}	$[\text{Pa}\cdot \text{s}]$

サンプリングの指定

図 3.1 の z=0, 0.5, 0.75 の xy 面内において、x=0.5, $0 \le y \le 1$ の x 方向の速度成分 u, および y=0.5, $0 \le x \le 1$ の y 方向の速度成分 v を、t=4, 6, 8, 10, 12 の無次元時刻にサンプリングした。

解析結果

計算結果の Velocity Profile を,Guermond による実験値および有限要素法(FEM)でのシミュレーション結果と比較した. ここでは,t=4 および t=12 を図 3.2 に示す.

Velocity Profile は,無次元で,0.5-y に対する -0.5u と,0.5-x に対する -0.5v を同じ図にプロットすることにより作成している.

CBC の本解析結果は、Guermond の実験値、FEM の結果とよい一致を見せているといえる。

ファイルのメモ

例題の提供ファイルの説明を以下に示す.

example — LDC112 op * op sample_* op x.log * (z=0, 0.5, 0.75) の場合の x 軸に沿った sampling ファイル

| \vdash sample_*_y.log * (z = 0, 0.5, 0.75) の場合の y 軸に沿った sampling ファイル

【 **└***※.plot * (z情報), ※ (t情報) の plot ファイル (http://plot.micw.eu/)

├ condition.txtcondition ファイル├ DomainInfo.txt計算領域情報ファイル

┣ example.svx.zip 出力された解析モデル圧縮ファイル

► history_base.log 履歴ファイル

▶ ldc.xml コンフィギュレーション XML ファイル

┗ profiling.txt 実行時性能測定結果ファイル

第4章

性能

本章では、計算性能に関するベンチマーク結果を示します.

4.1 PMT クラス

CBC ソルバークラスには、組み込み例題として性能測定クラス (PMT class) を用意している。PMT class は、三次元非圧縮流れのキャビティフロー問題を例題にした性能測定用の問題設定である。

具体的には、PMT class は次のような仕様としている.

- 1. 問題規模に関する入力は、VoxelSize、VoxelPitch の2つ.
- 2. 物理的にはキャビティフローを解く問題で、無次元パラメータを与える.
- 3. 圧力 Poisson 方程式の反復回数は指定回数で固定となる.
- 4. 不要なファイル入出力を抑制.
- 5. その他の提供機能オプションは利用可能.
- 6. FlowBase クラス提供の PerfMonitor クラスでタイミングを測定し、統計結果をレポートする.

性能に影響する主要なパラメータを以下に抜粋して示す.

```
<Steer>
 <Elem name="Algorithm">
    <Param dtype="STRING" name="Flow" value="FS_C_EE_D_EE"/>
  </Elem>
 <Elem name="Convection_Term">
    <Param dtype="STRING" name="Scheme" value="03_MUSCL"/>
    <Param dtype="STRING" name="Limiter" value="Minmod"/>
 <Elem name="Iteration">
    <Elem name="Flow">
      <Elem name="Poisson">
        <Param dtype="INT" name="Iteration" value="20"/>
        <Param dtype="REAL" name="Epsilon" value="1.0e-3"/>
        <Param dtype="REAL" name="Omega" value="1.2"/>
        <Param dtype="STRING" name="Norm" value="v_div_max"/>
<Param dtype="STRING" name="Linear_Solver" value="SOR2SMA"/>
      </Elem>
    </Elem>
 </Elem>
 <Elem name="Log">
    <Param dtype="STRING" name="Unit_of_Log" value="Non_Dimensional"/>
    <Param dtype="STRING" name="Log_Base" value="On"/>
    <Param dtype="STRING" name="Log_Iteration" value="Off"/>
    <Param dtype="STRING" name="Log_Profiling" value="0n"/>
<Param dtype="STRING" name="Log_Wall_Info" value="0ff"/>
    <Param dtype="STRING" name="Console_Interval_Type" value="Step"/>
    <Param dtype="REAL" name="Console_Interval" value="1"/>
    <Param dtype="STRING" name="History_Interval_Type" value="Step"/>
    <Param dtype="REAL" name="History_Interval" value="1"/>
 </Elem>
</Steer>
```

計算性能には、計算のカーネル部分だけでなく、境界条件処理部分の影響も大きい。PMT クラスはキャビティフロー 例題を利用しているので、必要なものは外部境界条件だけで、このコストは小さい。実用的に利用される問題では、内部境界条件を導入することになる。この内部境界条件は、空間的に局所的な処理となるので、並列計算時のロードバランスを崩す原因となる。その影響は別途確認しておく必要がある。

4.1.1 測定パターン

Weak Scaling

表 **4.1** に示すような Weak scaling の性能測定を実施した。測定に予想される時間については、並列化率が 99.4% を仮定して、Amdhal 則 (式 (**4.1**)) から求めた *1 .

$$Speedup = \frac{1}{1 - p + p/n} \tag{4.1}$$

ここで p は並列化率, n は並列数である.

表 4.1 Weak Scaling のテストケース

# of core	imax	jmax	kmax	Total # of cell	Required memory [GB]	Expected run time [sec.]
1	128	128	128	2.1M	0.4	47.9
2	256	128	128	4.2M	0.7	48.2
4	256	256	128	8.4M	1.5	48.7
8	256	256	256	16.8M	3.0	49.9
16	512	256	256	33.6M	5.9	52.2
32	512	512	256	67.1M	11.8	56.8
64	512	512	512	134.2M	23.6	66.0
128	1024	512	512	268.4M	47.2	84.3
256	1024	1024	512	536.9M	94.5	121.1
512	1024	1024	1024	1074M	188.9	194.6
1024	2048	1024	1024	2148M	377.9	341.7
2048	2048	2048	1024	4295M	755.7	635.8
4096	2048	2048	2048	8590M	1511.4	1223.9
8192	4096	2048	2048	17180M	3022.9	2400.3

Strong Scaling

 $^{^{*1}}$ 実際のコード並列化率は 99.9% 以上だったので、測定時間は短かった。

第4章 性能 34

4.2 計算機諸元

4.2.1 MacPro - Nehalem

MacPro(Nehalem) の諸元を表 4.2 に示す*2.

表 4.2 Specification of MacPro(Nehalem)

Processor	Intel Xeon E5520
# of core	4
# of CPU	2
Clock	2.26 GHz
2nd cache	256 kB (each core)
3rd cache	8 MB (each proc.)
Peak FP rate Multi+Add	4 flop/cycle
QPI speed	5.86 GT/s (=23.44 GB/s)
Memory	DDR3-1066 (3ch.)

図 4.1 に E5520 プロセッサのアーキテクチャーを示す.

QPI は QuickPath Interconnect で高速シリアル P2P インターコネクトで、1 リンク(片方向)あたり 20bit(16bit-data, 2bit-protocol, 2bit-CRC error check) である *3 . E5520 の QPI は 1 リンクあたり 5.86GT/s で、2 リンク(双方向)時 23.44GB/s(= $5.86 \times 2B \times 2$) となる。メモリバンド幅は DDR-1066(8.53GB/s) の 3 チャネルで、CPU あたり 25.6GB/s となる。

Nehalem コアの理論最大性能は 1cycle あたり 4 浮動小数点演算が可能で、packed SSE(SIMD) 命令により加算器と乗算器が同時に動作する場合にのみ達成される。 したがって、性能評価で参照する CPU あたりのマシンバランス B_M は以下のようになる。

$$B_{M} = \frac{8.53 \, GB/s \times 3 \, ch.}{(4 \, FLOP/cycle \times 2.26 \, GHz) \times 4 \, core} = \frac{25.6 \, GB/s}{36.16 \, GFLOPS} \sim 0.7 \, B/F \tag{4.2}$$

^{*&}lt;sup>2</sup> CPU 情報はメニューバーのアップルマークの「この Mac について」および, コマンドライン\$ /usr/sbin/system_profiler, http://ark.intel.com/Product.aspx?id=40200 から入手.

 $^{^{*3}}$ QPI は I/O インターフェースではなく、システムは PCI-E を I/O に利用する.

4.2.2 MacPro - Westmere

MacPro(Westmere) の諸元を表 4.3 に示す*4.

表 4.3 Specification of MacPro(Westmere)

Processor	Intel Xeon X5650
# of core	6
# of CPU	2
Clock	2.66 GHz
2nd cache	256 kB (each core)
3rd cache	12 MB (each proc.)
Peak FP rate Multi+Add	4 flop/cycle
QPI speed	6.4 GT/s (=25.6 GB/s)
Memory	DDR3-1333 (3ch.)

図 4.2 に X5650 プロセッサのアーキテクチャーを示す.

E5520 と異なり、QPI は 1 リンクあたり 6.4GT/s なので、双方向時には QPI 最大性能の 25.6GB/s となる。また、メモリバンド幅は DDR-1333(10.67GB/s) なので CPU あたり 32GB/s である。したがって、CPU あたりのマシンバランス B_M は以下のようになる。Nehalem よりも Westmere の方が Byte/Flop は小さく、sustained な計算には不利である。

$$B_{M} = \frac{10.67\,GB/s \times 3\,ch.}{(4\,FLOP/cycle \times 2.66\,GHz) \times 6\,core} = \frac{32.0\,GB/s}{63.84\,GFLOPS} \sim 0.5\,B/F \tag{4.3}$$

4.2.3 RICC

RICC(Riken Integrated Cluster of Clusters) [5] の諸元を**表 4.4** に示す。ネットワークに Infiniband x4 DDR*⁵を用いており、aggregate performance は 2TB/s、Bisection Bandwidth は 240GB/s である。

^{*4} http://ark.intel.com/Product.aspx?id=47922

 $^{^{*5}}$ IB DDR は 5Gbps でデータ幅は 8/10bit なので実質的に 4Gbps=0.5GB/s. x4 はその 4 倍で 2GB/s.

第4章 性能 36

表 4.4 Specification of RICC

Processor Intel Xeon X5570 # of core # of CPU 1024 # of Node 2.93 GHz Clock 2nd cache 256 kB (each core) 3rd cache 8 MB (each proc.) Peak FP rate Multi+Add 4 flop/cycle QPI speed 6.4 GT/s (=25.6 GB/s) Memory DDR3-1333 (3ch.) Interconnect IB x4 DDR (=2 GB/s) Bisection bandwidth 240 GB/s

$$B_M = \frac{10.67\,GB/s \times 3\,ch.}{(4\,FLOP/cycle \times 2.93\,GHz) \times 4\,core} = \frac{32.0\,GB/s}{46.88\,GFLOPS} \sim 0.68\,B/F \tag{4.4}$$

4.2.4 FOCUS

FOCUS [6] の諸元を**表 4.5** に示す。バイセクションバンド幅は、x4 DDR 双方向で $208nodes/2 \times 2GB/s \times 2 = 416\,GB/s$ である。

表 4.5 Specification of FOCUS

Intel Xeon L5640
6
2
208
2.26 GHz
256 kB (each core)
12 MB (each proc.)
4 flop/cycle
5.86 GT/s (=23.44 GB/s)
DDR3-1333 (3ch.)
IB $x4$ DDR $(=2$ GB/s $)$
416 GB/s

$$B_M = \frac{10.67 \, GB/s \times 3 \, ch.}{(4 \, FLOP/cycle \times 2.26 \, GHz) \times 6 \, core} = \frac{32.0 \, GB/s}{54.24 \, GFLOPS} \sim 0.59 \, B/F \tag{4.5}$$

4.3 FlatMPI の性能測定結果

CBC ソルバークラスの実効性能を各計算機上で測定した。並列実行は FlatMPI である.

4.3.1 MacPro - Nehalem

表 4.6 に実行環境とシステム性能を示す。**図 4.3** から 8 コア時の性能は 14.4GFLOPS なので、理論性能の 20% の実行性能である。

表 4.6 Execution environment of MacPro(Nehalem)

System peak performance	72.3 GFLOPS
Compiler	Intel C/C++, Fortran 12.0.2.142
Compiler option	-O3
MPI library	OpenMPI 1.4.1
V-Sphere	1.8.3
CBC	1.3.1
FB	2.3.3
OS	10.6.7 (Darwin 10.7.0)
Date of measurement	2010-12-16

第4章 性能 38

4.3.2 MacPro - Westmere

表 4.7 に実行環境とシステム性能を示す. **図 4.4** から 12 コア時の性能は 18.6GFLOPS なので, 理論性能の 14.6% の 実行性能である.

Nehalem の場合も同様であるが、コア数が増える場合の並列性能の落ち込みは、MMU-CPU 間のバンド幅におけるデータ供給量の飽和による。CBC ソルバークラスは、データ供給によって実効性能が制限される特性をもつ(Memory Bound)。マルチコア環境でアフィニティ制御を行わないと、プロセスは CPU のコアに詰めて割り振られる(デフォルトのポリシー)。この場合、CPU 内で動いているコア数だけメモリヘデータのダウンロード要求を出すのでメモリバンド幅は飽和し、相対的にデータ供給が低下し、性能劣化を引き起こす。メモリへのデータの割り付けとコアのマッピングは制御していないので、場合によってはコアがリモートのメモリヘアクセスすることもある。その場合には QPI 経由になるので、データ転送速度はさらに低下する可能性がある。

表 4.7 Execution environment of MacPro(Westmere)

System peak performance 127.7 GFLOPS Intel C/C++, Fortran 12.0.3.167 Compiler Compiler option -O3 MPI library OpenMPI 1.4.3 V-Sphere 1.8.4 CBC 1.3.5 FB 2.3.6 OS 10.6.8 (Darwin 10.8.0) Date of measurement 2011-06-28

4.3.3 RICC

表 4.8 に RICC の実行環境とシステム性能を示す。**図 4.5** から 8192 コア時の性能は 10TFLOPS なので、理論性能の 10.4% の実行性能である。

コア数が少ないところでの並列性能の落ち込みは、上述したようにノード内の帯域の問題である。影響の現れ方は、コアへのプロセスマッピングポリシーに依存する。各ノード内のコアが全て使われた状態でノード数が増加しているので、良好なスケーラビリティを見せている。

表 4.8 Execution environment of RICC

System peak performance 96 TFLOPS Intel C/C++, Fortran 11.1.073 Compiler Compiler option -O3 MPI library OpenMPI 1.4.0? V-Sphere 1.8.3 CBC 1.3.1 FB 2.3.3 OS RedHat Date of measurement 2011-02-28

4.3.4 FOCUS

表 4.9 に RICC の実行環境とシステム性能を示す。利用できるコア数は 64 ノード (768 コア) なので、その場合のシステム性能は 6943GFLOPS である。**図 4.6** から 768 コア時の性能は 1036GFLOPS なので、理論性能の 14.9% の実行性能である。

表 4.9 Execution environment of FOCUS

System peak performance	22.6 TFLOPS / 208nodes (6942.7 GFLOPS / 64 nodes)
Compiler	Intel C/C++, Fortran 12.0.084
Compiler option	-O3
MPI library	OpenMPI 1.4.1
V-Sphere	1.8.4
CBC	1.3.1
FB	2.3.3
OS	Cent OS, Linux Kernel 2.6
Date of measurement	2011-04-08

4.4 性能評価

4.4.1 Machine Balance

た[7]

第5章

アップデート情報

本例題集のアップデート情報について記します.

第5章 アップデート情報 43

Version 1.3.0 2011/09/14

- クエット流とポアズイユ流を追記しました.

Version 1.2.0 2011/06/28

- 性能を追記しました.

Version 1.1.0 2011/06/20

- LDC112 の例題を追加しました.
- 目次をサブセクションまで表示するように変更しました.

Version 1.0.0 2011/01/12

- 例題集のひな形を作成しました.

参考文献

- [1] Suhas V. Patankar. Computation of Conduction and Duct Flow heat Transfer. Innovative Research, 1991.
- [2] 今井功. 流体力学(前編). 裳華房, 1973.
- [3] 日野幹雄. 流体力学. 朝倉書店, 1974.
- [4] J.-L. Guermond, C. Migeon, G. Pineau, and L. Quartapelle. Start-up flows in a three-dimensional rectangular driven cavity of aspect ratio 1:1:2 at Re = 1000. *Journal of Fluid Mechanics*, Vol. 450, pp. 169–199, 2002.
- [5] http://accc.riken.go.jp/ricc.html/.
- [6] http://www.j-focus.or.jp/index.html/.
- [7] Jan Treibig, Georg Hager, and Gerhard Wellein. Complexities of performance prediction for bandwidth-limited loop kernels on multi-core architectures. In Siegfried Wagner, Matthias Steinmetz, Arndt Bode, and Markus Michael Müller, editors, *High Performance Computing in Science and Engineering, Garching/Munich* 2009, pp. 3–12. Springer Berlin Heidelberg, 2010.