

# **Fluid Flow Equations**

流体流れ方程式

 Navier-Stokes, continuity, and equation of state ナビエ-ストークス式、連続式、状態方程式

$$\rho\left(\frac{\partial \boldsymbol{u}}{\partial t} + (\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{\nabla})\boldsymbol{u}\right) = -\boldsymbol{\nabla}p + \boldsymbol{\nabla} \cdot \left[\mu\left(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u} + (\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{u})^{\mathrm{T}} - \frac{2}{3}(\boldsymbol{\nabla} \cdot \boldsymbol{u})\mathbf{I}\right)\right] + \boldsymbol{F}$$
$$\frac{\partial\rho}{\partial t} + \boldsymbol{\nabla} \cdot (\rho\boldsymbol{u}) = 0$$
$$\rho = \rho(p, T)$$

 Estimate the Reynolds number using characteristic scales: L, U, fluid quantities: ρ, μ 特性スケール: L,U および 流体の物理量: ρ,μ を用いてのレイノルズ数の評価

$$Re = \frac{\rho UL}{\mu} = \frac{UL}{\nu} \sim \frac{inertial\ forces}{viscous\ forces}$$

## **Reynolds Number Examples**

レイノルズ数の例



# **Determining the Flow Regime, Re**

レイノルズ数による流れの形態

- At low Re (≪ 1): creeping (Stokes) flow クリープ(ストークス)流れ
  - ー Viscous forces tend to damp out all flow disturbances 粘性力はすべての流れの乱れを減衰させる傾向にある
  - Reversible smooth flow pattern 可逆かつ滑らかな流れのパターン
- At intermediate *Re* (~1 2000): laminar flow **#**流
  - Inertial forces become increasingly important 慣性カが重要さを増す
  - Viscous forces are confined to boundary layers, shear layers, and wakes
  - Regular, smooth flow pattern 正則で滑らかな流れのパターン 粘性力は境界層、せん断層、および伴流に限定される
- At high Re (> 4000): turbulent flow 11.
  - Flow disturbances grow by nonlinear interactions producing a cascade of eddies (vortices)
  - Viscous damping is active everywhere but only has a significant effect on the smallest eddies
  - Disordered (chaotic) flow pattern

- 渦のカスケードを生成する非線形相互作用によって流れの乱れが成長する - 粘性減衰はどこでも有効だが、最小の渦に対してのみ効果大 - 乱れた (カオス的な) 流れパターン

## **Determining the Flow Regime, Ma**

マッハ数による流れの形態

The Mach number is defined as:

マッハ数の定義

$$Ma = \frac{|\mathsf{u}|}{a} = \frac{flow \, speed}{speed \, of \, sound}, \qquad a^2 = \left(\frac{\partial p}{\partial \rho}\right)^2$$

- For Ma = 0: formally incompressible flow 形式上は非圧縮性流れ
  - Speed of sound is infinite (hypothetical case), instantaneous spread of pressure disturbances 音速を無限とした場合、圧力外乱は 瞬間的に広がる
- For 0 < Ma < 0.3: weakly compressible flow BERREE.
  - Density changes due to pressure by max. 5% 圧力によっての生じる密度変化は最大5%
  - Density changes can also occur due to the dependency on temperature 温度によっても密度変化が発生する
- For Ma > 0.3: compressible flow Effective
  - Thermodynamic effects not negligible 熱力学効果が無視できなくなる
  - Transonic, supersonic flow with shock waves 衝撃波を伴う還音速、超音速流

## **Choosing the Right Interface**

正しいインタフェースの選択

⊿	Ref F	iluid Flow	
単相流	⊿	📚 Single-Phase Flow 🛛 🚽	- <i>Ma</i> < 0.3
クリープ流れ		🚟 Creeping Flow (spf)	- $Re \ll 1$
層流		🗮 Laminar Flow (spf) 🛛 ———————————————————————————————————	$- Re \sim 1 - 2000$
乱流		🕨 🟁 Turbulent Flow 🛛 ———————————————————————————————————	- <i>Re</i> > 4000
ラージエディシミュレーシ	ョン	🕨 💑 Large Eddy Simulation 🛛 ———————————————————————————————————	- <i>Re</i> > 2000
回転機械(流体流れ)	)	🕨 🏂 Rotating Machinery, Fluid Flow	
粘弾性	流れ	嶾 Viscoelastic Flow (vef)	
薄膜流		📕 Thin-Film Flow	
多相流	⊳	Multiphase Flow	
多孔質媒体内流と地下水流		Porous Media and Subsurface Flow	
非等温流れ	⊳	📉 Nonisothermal Flow	
高マッハ数流れ	⊿	🥸 High Mach Number Flow	- $Ma > 0.3$
高マッハ数流れ(層	流)	🚥 High Mach Number Flow, Laminar (hmnf) 🛛 ——————	- <i>Re</i> < 2000
圧縮性オイラー方科	建式	🛫 Compressible Euler Equations (cee) 🛛 ———————————————————————————————————	$-Re \rightarrow \infty$
1	乱流	🕨 🗟 Turbulent Flow	-Re > 4000

## Agenda

- Overview of the CFD capabilities in COMSOL COMSOLのCFD機能の概要
  - Single-phase flow 単相流
  - \_ Thin-film\* and porous media flow 薄膜と多孔質媒体内流れ
  - Multiphase flow 多相流
  - Nonisothermal flow and 非等温流れ、 共役伝熱 conjugate heat transfer
  - High Mach number flow 高マッハ教流れ
  - Reacting Flow 反応流
- Which turbulence model is right

\* Laminar flow only 層流に限る



Spinning soccer ball

### **Single-Phase Flow** 単相流

- Creeping flow also called Stokes flow クリープ(ストークス) 流れ
- Laminar flow #m
  - Newtonian and non-Newtonian flow ニュートン流、非ニュートン流
- Turbulent flow 乱流
  - 2 algebraic models 2つの代数的な2つのモデル
  - 7 transport-equation models 7つの輸送方程式モデル —
- Large eddy simulation (LES) ラージェディシミュレーション
  - \_ 3 variational multi-scale models 3つの変分マルチスケールモデル
- Rotating machinery 回転機械
  - Laminar and turbulent flow 層流、乱流
- Viscoelastic flow 粘弾性流れ

🔺 🗮 Fluid Flow

- 🔺 📚 Single-Phase Flow
  - E Creeping Flow (spf) 📚 Laminar Flow (spf)
  - Iurbulent Flow
    - ☆ Turbulent Flow, Algebraic yPlus (spf)
      - Turbulent Flow, L-VEL (spf)
      - 💥 Turbulent Flow, k-ε (spf)
      - 🗮 Turbulent Flow, Realizable k-ε (spf)
      - 🗮 Turbulent Flow, k-ω (spf)
      - Turbulent Flow, SST (spf)
      - 🔆 Turbulent Flow, Low Re k-ε (spf) 🗮 Turbulent Flow, Spalart-Allmaras (spf)
      - ₩ Turbulent Flow, v2-f (spf)
  - ▲ 💑 Large Eddy Simulation
    - Se LES RBVM (spf)
    - 💑 LES RBVMWV (spf)
    - 💑 LES Smagorinsky (spf)
  - A 👫 Rotating Machinery, Fluid Flow
    - 🚹 Laminar Flow Turbulent Flow
    - Viscoelastic Flow (vef)

The Single-Phase Flow user interfaces as displayed in the Physics list in the CFD Module.

## General functionality for laminar and turbulent (RANS) flow

層流、乱流 (RANS) に関する一般的機能

- Swirl flow 旋回流
  - Includes the out-of-plane velocity component for axisymmetric flows 創対称流の面外速度成分を考慮
- Enable porous media domains<sup>\*</sup> 多孔質媒体領域の有効化
  - Model porous media flow or coupled free and porous media flow
- Alg媒体流れまたは非多孔質媒体流れと、多孔質媒体の連成流のモデル化 ■ Include gravity on flow domains and the option to use the reduced pressure

Streamlines in an HVAC duct

- 複数のパーツで構成されるジオメトリのアセンブリ境界
 - 薄い浸漬構造をシミュレートするための内部シェルの壁条件

- 穿孔されたプレートと金網をシミュレートするためのスクリーン条件

- ー Also applies to LES 流れ領域に対する重力、減圧を使用するオプションを含む
  - Also applies to LES
     ラージェディシミュレーションにも適用可能
- Specific boundary conditions 特定の境界条件
  - Fully developed inflow and outflow conditions
     完全成長流れの流入、流出条件
  - Assembly boundaries for geometries consisting of several parts
  - Wall conditions on internal shells for simulating thin immersed structures
  - Screen condition for simulating thin perforated plates and wire gauzes

\* Laminar Flow and Algebraic yPlus or LVEL turbulence models COMSOL **層流および代数yPlusまたはLVEL乱流モデル** 

▲ 🚬 Laminar Flow (spf) Equation 🄚 Fluid Properties 1 Equation form: 🎦 Initial Values 1 Study controlled 🔚 Wall 1 Laminar Flow (spf) Show equation assuming: Study 1, Time Dependent Solves Navier-Stokes and ナビエ-ストークス式と連続式の求解  $\rho \frac{\partial \mathbf{u}}{\partial t} + \rho(\mathbf{u} \cdot \nabla)\mathbf{u} = \nabla \cdot \left[-\rho \mathbf{I} + \mathbf{K}\right] + \mathbf{F}$ continuity equations  $\rho \nabla \cdot (\mathbf{u}) = 0$ Stationary or time dependent 定常、時間依存  $\mathbf{K} = \mu \big( \nabla \mathbf{u} + (\nabla \mathbf{u})^{\mathsf{T}} \big)$ Incompressible, weakly 非圧縮性、弱圧縮性、 compressible, or compressible 圧縮性流れ (マッハ数<0.3) Physical Model flow (Ma < 0.3) Compressibility: Neglect inertial term for Re <<1 <mark>レイノルズ数が1よりはるかに小さい 場合は慣性項を無視</mark> Incompressible flow Neglect inertial term (Stokes flow) Enable porous media domains Enable porous media domains 多孔質媒体ドメインの有効化 Include gravity Reference pressure level: Include gravity 重力を考慮 P<sub>ref</sub> 1[atm] Pa Reference temperature: Define reference pressure level T ref User defined • 1 and reference temperature 基準圧カレベルと基準温度の定義 293.15[K] К Laminar Flow node and Settings window (default: 1[atm], 293.15[K])

## About Fluid Pressure \*\*\*\*\*\*

- Fluid velocity is driven by pressure gradients ("differences") 圧力勾配(圧力差)による流体速度の駆動
- Absolute pressure needed for material property evaluation; e.g., p(p<sub>A</sub>, T)
- Generally two ways to calculate the pressure: 一般的な圧力計算の2つの方法
  - − Case 1:  $\Delta p \sim p_A \rightarrow$  set  $p_{ref} = 0$  and solve for the absolute pressure directly  $p_A = p$
  - $\begin{array}{ll} & {\sf Case}\ 2{\rm :}\ \Delta p \ \ll \ p_A {\ \ } {\sf set}\ p_{ref}\ {\sf close}\ {\sf to}\ {\sf typical}\\ {\sf system}\ {\sf pressure}\ {\sf level}\ {\sf and}\ {\sf solve}\ {\sf for}\ {\sf th}\ {\sf (small)}\\ {\sf gauge}\ {\sf pressure}\ {\sf only}\ \ p_A = p_{ref} + p \end{array}$
- Why is it important? → solver stability & convergence ソルパーの安定さと収束性のために重要



- ケース2:大気圧よりはるかに小さい圧力差のとき、Prefを解析対象の圧力に近い値を設定し、ゲージ圧を解く







Initial Values 初期値 ■ Stationary 定常

- Initial values = numerical initial guess 数値推測のための初期値
- No physical meaning but numerical (starting point 数値計算(反復の開始点)に必要 for iterations)
- Boundary conditions do not have to be consistent with initial values 境界条件と初期値の一貫性の必要なし



•	Initial Values						
Velo	ocity field:						
	u_init	x					
u	v_init	У	y m/s				
	w_init	z					
Pressure:							
р	p_init	Pa					

Initial Values node and Settings window





## **Physics Features for Laminar Flow**

層流に関する物理フィーチャー

#### Domain conditions ドメイン条件



#### Boundary conditions 境界条件

Boundaries Pairs Edge	s Pairs Points Pairs	Global Attributes					
Laminar Flow							
🕞 Wall 🚆	🔚 Inlet 流入口	🧫 Outlet 🛛 流出口					
📄 Symmetry 対称性	🥃 Open Boundary 開放境界	Boundary Stress					
Periodic Flow Condition	n 🕞 Interior Wall 内部壁	48.3140.73					
Flow Control Devices							
Fan ファン	🔚 Grille 🦸 ປຸກ	Vacuum Pump					
■ Interior Fan 内部ファン ■ Screen スクリーン							
Rotating Machinery							
🔚 Stationary Free Surface 定常 (自由表面)							
Two-Phase Flow, Moving Mesh							
📄 Fluid-Fluid Interface	🔚 External Fluid Interface						
流体-流体界面	外部流体インタフェー	2					

## **Combinations of** Inlet/Outlet BCs

- Well posed 好ましい設定
  - Velocity in pressure out
  - 恵度流入の圧力流出 Pressure in – velocity out <u>Елікложевікн</u>

流入口、流出口境界条件の組み合わせ

- Slightly "harder" for the solver ソルバーにとって少し厳しい設定
  - Pressure in pressure out 圧力流入の圧力流出
- III posed 好ましくない設定
  - \_ Velocity in - velocity out (+ pressure level) 速度流入の速度流出 (圧力レベル追加)



## Location of Outlet Boundary <sup>流出口境界の位置</sup>

- Selecting appropriate outlet conditions is not a trivial task 適切な境界条件の選択は
- If there is something <sup>単純な作業ではない</sup> "interesting" happening near an outflow boundary (e.g., wakes, recirculations), extend the computational domain to include this phenomenon 流出境界付近で何か「興味深い」ことが 起こっている場合(後流、再循環など)、 計算領域を拡張してこの現象を考慮する



# Fully Developed Flow

- Available option for the Inlet and Outlet BCs 流入口、流出口境界条件で利用可能 なオプション
- Equations for fully developed flow in a pipe with the same cross section as the inlet/outlet are coupled to the degrees of freedom (DOFs) at the boundary and solved together with the domain DOFs

流入口/流出口と同じ断面積のパイプ内の完全発達 流れの方程式は、境界の自由度(DOF)にカップ リングされ、ドメインDOFとともに求解される



m/s

Fully Developed Flow
 Average velocity
 Flow rate

Average pressure

Average velocity:

U<sub>av</sub> 1

Flow in a semicircular pipe with and without the Fully Developed Flow option

 $L_E$ 

 $= 0.05 D_H \left( \frac{U D_H}{U} \right)$ 

## Interior Wall

- Avoid meshing of thin structures by using interior boundaries 内部境界を使用しての 薄い構造のメッシュを回避
- Slip, no slip, moving wall すべり、すべりなし、壁運動
- Allows discontinuities (velocity, pressure) across the boundary 境界を越えた不連続性(速度、圧力)を許す



## Screen x y ->

- "Screen" refers to a barrier with distributed perforations such as a wire gauze, grille, or perforated plate スクリーンとは、金網、グリル、穿孔されたプレー トなどの穿孔が分散した障壁のこと
- Assumed to have a width, which is small compared to the resolved length scales of the flow field and can thus be modeled as an interior edge (2D) or interior surface (3D) economic implementation without resolving details
   流れ場の分解された長さスケールに比べて小さい幅が あると想定されるため、内部エッジ (2D) または内部 表面 (3D) としてモデル化可能。つまり詳細を求解し ない経済的な実装
- Common correlations for resistance and refraction coefficients are included 抵抗係数と屈折係数の一般的な相関関係を考慮

Pressure (color table) and streamlines for pipe flow obstructed by a screen inclined at 45 degrees

## Fan, Interior Fan, 272, pm272 Grille, Vacuum Pump

- Fans, vacuum pumps, or grilles (devices) can be represented using lumped curves implemented as boundary conditions. ファン、真空ポンプ、またはグリル(デバイス)は、境界条件と して実装された集中曲線を使用して表現可能
- These simplifications also imply some assumptions. In particular, it is assumed that a given boundary can only be either an inlet or an outlet. Such a boundary should not be a mix of inlets/outlets, nor switch between them during a simulation.
- Manufacturers usually provide curves that describe the static pressure as a function of flow rate for a fan. 製造業者は通常、静圧をファンの流量の関数として表す曲線を提供する





These simplifications also imply some assumptions. In particular, it is accumed that a given boundary can 中にそれらの切り替えは不可





Define the flow direction on exterior and interior boundaries, and fan curve (or similar)

## Symmetry, Axisymmetry, and Periodicity <sup>対称性、軸対称、周期性</sup>

- Great potential to reduce memory requirement & computational time → efficiency! メモリ要件と計算時間を削減できるファ efficiency! クター。非常に効率的
- Physics, materials, and geometry must obey symmetry, axisymmetry, and periodicity フィジックス、材料、ジオメトリが対称 /軸対称/周期的であることが必要











Geometry and boundary conditions are symmetric with respect to midplane but instabilities may occur

## Pressure Point Constraint <sup>באארט ו</sup>אק

- If system pressure level is not uniquely determined by a boundary condition (e.g., cavity surrounded by walls), it must be set in some other using a pressure point constraint. 定されない場合、圧力パイント拘束 を使用して他の場所に設定する必要
- When gravity is included in the model, the outlet often cannot be described by a uniform pressure. In such cases, use the *Compensate for hydrostatic pressure* option. モデルに重力が含まれている場合、 出口は均一な圧力で表現できない ことがある。そのような場合は、

静水圧の補正オプションを使用



Set p at this point

ò

Wall

Wall

 $F_y = -(9.81 \,\mathrm{m/s^2}) \cdot \rho$ 

Outlet

Hot

l m/s

Continuous-stirred tank reactor

# Rotating Machinery: ALE

Sliding mesh:

$$\rho\left(\frac{\partial \mathbf{u}}{\partial T} + \left(\mathbf{u} - \frac{\partial \mathbf{x}}{\partial T}\right) \cdot \nabla \mathbf{u}\right) = \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}$$

$$\frac{\partial}{\partial T} = \frac{\partial}{\partial t} + \mathbf{\Omega} \times, \qquad \mathbf{u} = \mathbf{v} + \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x}, \qquad \frac{\partial \mathbf{x}}{\partial T} = \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x} \Longrightarrow$$

$$\rho\left(\left(\frac{\partial}{\partial t} + \mathbf{\Omega} \times\right)(\mathbf{v} + \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x}) + (\mathbf{v} + \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x} - \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x}) \cdot \nabla(\mathbf{v} + \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x})\right) = \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma} \Longrightarrow$$

$$\rho\left(\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} + 2\mathbf{\Omega} \times \mathbf{v} + \mathbf{\Omega} \times (\mathbf{\Omega} \times \mathbf{x}) + \frac{\partial \mathbf{\Omega}}{\partial t} \times \mathbf{x}\right) = \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}$$

# Rotating Machinery: ALE

Frozen rotor: 凍結ローター

$$\rho\left(\frac{\partial \mathbf{u}}{\partial T} + \left(\mathbf{u} - \frac{\partial \mathbf{x}}{\partial T}\right) \cdot \nabla \mathbf{u}\right) = \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}$$

$$\frac{\partial \mathbf{u}}{\partial T} \stackrel{\text{\tiny def}}{=} \mathbf{\Omega} \times \mathbf{u}, \qquad \mathbf{u} = \mathbf{v} + \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x}, \qquad \frac{\partial \mathbf{x}}{\partial T} = \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x} \Longrightarrow$$

$$\rho \big( \mathbf{\Omega} \times (\mathbf{v} + \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x}) + (\mathbf{v} + \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x} - \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x}) \cdot \nabla (\mathbf{v} + \mathbf{\Omega} \times \mathbf{x}) \big) = \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma} \Longrightarrow$$

$$\rho \big( \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} + 2\mathbf{\Omega} \times \mathbf{v} + \mathbf{\Omega} \times (\mathbf{\Omega} \times \mathbf{x}) \big) = \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}$$

- Set:  $T \equiv 0$ Tは常時**ゼロ** 

## Viscoelastic Flow Night Reputer No. 1000

- Adds additional elastic stress to momentum equation  $\frac{\mu du}{dt} + (u \cdot \nabla)u = -\nabla p + \nabla \cdot \left[\mu (\nabla u + (\nabla u)^T) + T_e\right] + F$
- Predefined material models 事前定義された材料モデル
  - Oldroyd-B **オールドロイド**B
  - Giesekus <del>r-toz</del>
  - FENE-P



Viscoeleastic flow: Blood flow in an abdominal aeortic aneurysm. The colormap displays the total wall stress. A brighter red color indicates a larger stress.

## Thin-Film and ##٧תק##hinh Porous Media Flow

- Thin-film flow 薄膜流
  - For lubrication and flow in narrow structures, which are modeled as 3D shells 3Dシェルとしてモデル化された狭い構造での 満滑と流れ用
  - Supports gaseous cavitation 気体キャビテーションをサポート
- Porous media flow 多孔質媒体内流れ
  - Laminar or turbulent free-flow coupled to porous media flow including Forchheimer drag (high interstitial velocities)
  - Darcy's law and Brinkman equations with isotropic/anisotropic permeability tensor
  - Multiphase flow in porous with capillary pressure and relative permeability (predefined models for 2 phases)



- フォルヒハイマー抗力を含む多れ質嫌 - 等 体の流れと連成した層流、乱流の自由 した 流れ(高い格子間速度)

- 等方性/異方性透過率テンソルを使用 したダルシー則とプリンクマン方程式



#### Mass fraction for cavitating flow in a journal bearing modeled using the Thin-Film Flow, Shell interface





A porous filter supported by a perforated plate and immersed in turbulent pipe flow is modeled using the Free and Porous Media Flow interface

- 毛細管圧と相対透過性を備えた多孔質の多相流(2相の事前定義モデル)

## Multiphase Flow ###

#### Disperse flows 分散流

- Bubbly Flow <mark>気泡流れ</mark>
- Mixture Model <mark>混合相モデル</mark>
- Euler-Euler Model オイラー-オイラーモデル
- Phase Transport, Mixture Model 相輸送混合モデル
- Separated flows 分離流
  - Two-Phase Flow, Level Set
  - Two-Phase Flow, Phase Field
  - Two-Phase Flow, Moving Mesh
  - Three-Phase Flow, Phase Field
    - 2相流 (レベルセット) - 2相流 (フェーズフィールド) - 2相流 (移動メッシュ)

- 3相流(フェーズフィールド)



Start-up of a fluidized bed modeled using the Euler-Euler Model interface

# Euler-Euler Model Euler-Euler Model, Laminar Flow (ee) Euler-Euler Model, Turbulent Flow (ee) Two-Phase Flow, Level Set Laminar Flow Two-Phase Flow, Phase Field Laminar Flow Two-Phase Flow, Moving Mesh Laminar Two-Phase Flow, Moving Mesh Three-Phase Flow, Phase Field Laminar Three-Phase Field Laminar Three-Phase Field Hase Transport

💐 Bubbly Flow, Laminar Flow (bf)

💸 Mixture Model, Laminar Flow (mm)

👂 慭 Bubbly Flow, Turbulent Flow

Mixture Model, Turbulent Flow

🔺 📚 Fluid Flow

Single-Phase Flow
 Thin-Film Flow

Multiphase Flow
 Subbly Flow

<table-of-contents> Mixture Model

- Phase Transport (phtr)
- Phase Transport Mixture Model Laminar Flow
  - 👂 🧱 Turbulent Flow

## Multiphase Flow – Disperse Flows <sup>§ Hith</sup> (Other interval and other i

- Bubbly Flow & Mixture Model 気泡流れ、混合相モデル
  - Relative motion (slip) assumes that the particle relaxation time is small compared to the time scale of the mean flow
     相対運動(すべり)は、粒子の緩 和時間が平均流の時間スケールと 比較して小さいと仮定
  - Bubble-induced turbulence 気泡によって誘導された乱流
  - Mass transfer between phases 相間の質量輸送
  - Spherical and non-spherical particles 球状/非球状粒子
  - Compatible with all RANS turbulence models 全てのRANS乱流モデルに対応
  - Phase transport mixture model for arbitrary number of phases 任意の数の相の相輸送混合モデル
- Euler-Euler Flow オイラー・オイラー流れ
  - General two-phase flow 一般的な2相流
  - No restriction on particle relaxation time 粒子緩和時間の制限なし
  - Spherical and non-spherical particles 球状/非球状粒子
  - Mixture or phase-specific k-ɛ turbulence model <u>混合/位相固有のk-ɛ乱流モデル</u>

Enhanced sedimentation of dispersed particles below a curved boundary. Simulated with the Mixture Model, k-e interface.

# Multiphase Flow – Phase Transport, Mixture Model

#### 多相流(相輸送混合モデル)

- Multiphysics coupling between Single-Phase Flow and Phase Transport 単相流と相軸送間の連成
- Able to model multiple dispersed 複数の分散相をモデリング可能 phases
- Simplified mixture model neglects additional stresses due to relative motion between phases.

単純化された混合モデル - 相間の 相対運動による追加応力を無視



#### 

## **Multiphase Flow – Separated Flows**

#### 多相流(分離流)

- Tracks the exact surface location using the level set or phase field models, or by using a moving レベルセットモデル、フェーズフィールドモデル、 移動メッシュインタフェースを使用して、 mesh interface 正確な表面位置を追跡
- Accurate modeling of surface-tension effects. 表面張力係数ライブラリが含 まれ、表面張力効果の正確な Includes a surface-tension coefficient library
- Can be combined with any turbulence model\* あらゆる乱流モデルとの組み合わせが可能
- Three-phase flow can be simulated using a ternary phase-field formulation 3相流は、3成分のフェーズフィールド 定式化を使用してシミュレート可能



Gas bubble rising from a dense liquid up into a light liquid in a three-phase flow. phase-field simulation

\*Two-phase flow only 2相流に限る 

## Nonisothermal Flow and Conjugate Heat Transfer 非調波と共和伝統

- Heat transfer in fluids and solids
- Laminar and turbulent flow
   流体/固体の熱伝達
- Incompressible Boussipesa
- Incompressible Boussinesq approximation, weakly compressible or compressible 非圧縮性(ブシネスク近似) /弱圧縮性/圧縮性
- Engineering correlations for convective heat transfer 対流熱伝達の工学的相関
- Porous media domains 多孔貫媒体ドメイン
- Thermal wall functions when using the k-epsilon, Realizable k-epsilon or k-omega turbulence models k-ε/Realizable k-ε/k-ω乱流モデルを 使用する際の熱壁関数
- Turbulent Prandtl number models
   乱流プラントル数モデル



Conjugate heat transfer in the cooling of an engine block

Conjugate Heat Transfer Example

- The model examines the air cooling of a power supply unit (PSU) with multiple electronics components acting as heat sources
- Avoid damaging components by 過度の高温による excessively high temperatures 部品の損傷の回避
- Extracting fan and a perforated grille cause an airflow in the enclosure
   ファンおよび穿孔された グリルを引き出すことに よる、密閉内での気流の
- Fins are used to improve cooling efficiency 冷却効率を改善するための フィンの使用



Cooling of a power supply unit

COMSOL

# **Conjugate Heat Transfer Example**

#### 共役熱伝達の例

Fluid flow described by Navier-Stokes in air in the compartment 区国内の空気中のナビエ-ストークス によって配述される液体の液れ Continuity in heat flux and temperature at solid-air interfaces 岡中空気界面での熱流東と温度の連続性 Heat transfer by conduction in the solid parts 国体細晶の伝導による熱伝達

# **High Mach Number Flow**

#### 高マッハ数流れ

- Laminar and turbulent viscous flow
  - k-ɛ and Spalart-Allmaras turbulence model k-ɛとSpalart-Allmaras乱流モデル
  - Fully compressible flow for all Mach numbers 全てのマッハ数での完全圧縮性流れ
  - Viscosity and conductivity can be determined from Sutherland's law
     サザーランドの法則から決定される粘度と導電率



<del>圧縮性オイラー方程式インタフェース</del> Compressible Euler Equations interface

- Based on the discontinuous Galerkin method 不連続ガラーキン法を基とする
- WENO with positivity preserving limiter available 正値性を有する流束制限付きWENO



Density variations around a rocket at supersonic speed

## High Mach Number vs. Nonisothermal Flow

高マッハ数流れと 非等温流れの比較

Both interfaces solve the same equations for ideal gases, but: 同じ方程式を解く。ただし、

High Mach Number Flow 高マッハ数流れ

- Has characteristics based boundary conditions for inflow and outflow boundaries
   流入境界/流出境界の特性に基づいた 境界条件をもつ
- Has consistent stabilization methods specifically suited for <u>過音速/超音速流に特化した、</u> transonic and supersonic flow 一貫した安定化手法をもつ
- Nonisothermal Flow 非等温流れ
  - Has more turbulence models 多くの乱流モデルをもつ
  - Can handle general material models 一般的な材料モデルの取り扱いが可能

## Reacting Flow **EK**

- Multicomponent transport and flow in diluted and concentrated solutions 希釈種/高濃度溶液での多成分輸送と流れ

   Fickian and mixture-averaged diffusion
   Migration of charged species in
  - electric fields 電場中の荷電化学種の移動
  - Mass transport in free and porous media flow 自由流れ/多孔質媒体流れでの 質量輸送
  - Turbulent mixing and reactions 乱流混合と反応
  - Stefan velocities on boundaries with reactions 反応を伴う境界上のステファン速度
  - Concentration-dependent density and viscosity in flow description 流れ記述における濃度依存の密度と粘度



Reacting flow in a tubular reactor

COMSOL

## Fluid Structure Interactions MEMSモジュール/構造力学モジュールを用いた流体・構造相互作用(FSI) (with MEMS or Structural Mechanics Modules)

- Based on the ALE moving mesh technology in COMSOL COMSOLのALE移動メッシュ機能を基とする
- Fully bidirectional coupling between fluid and structure 流体と構造の間の完全な双方向違成
  - Viscous, pressure, and inertial fluid forces on the structure 構造物にかかる粘性、圧力、慣性流体力
  - Momentum transfer back to fluid
- Small and large deformations 小さい変形/大きい変形
- Highly accurate fluid load computation (weak constraints) 高精度の流体負荷計算(弱拘束)
- Predefined physics interface makes it easy to build models rapidly – no manual interfacing between different solvers

事前定義された物理インタフェースによる、 モデルの迅速な構築の容易さ - 異なるソルパー 間の設定は不要





Benchmark model for fluid-structure interaction

# **General Capabilities in the CFD Module**

CFDモジュールの一般的機能

- Robustness, performance, and accuracy 堅牢性、パフォーマンス、精度
- Solvers yund

- Automatic solver suggestions ソルパーの自動的な提案
- Algebraic and geometric multigrid 代数的/幾何学的なマルチグリッド
- Pseudo time stepping 擬似時間ステップ
- Cluster computing クラスタ計算
- State of the art FEM for CFD CFD0 & State
  - Stabilization techniques 安定化手法
  - Discontinuous Galerkin for sliding meshes
  - スライディングメッシュ用の不連続ガラーキン法
- Meshing メッシュ
  - Physics-controlled mesh フィジックス制御メッシュ
  - Boundary layer mesh 境界層メッシュ
  - Mesh control entities for advanced
     meshing より高度なメッシングのためのメッシュ制御エンティティ



Automatic boundary layer meshing







High-Re channel flow 高レイノルズ数チャネル流れ



32x32x32 2<sup>nd</sup>-order elements 32x32x32 2次要素



## **LES Modeling** ラージエディシミュレーション(LES)のモデリング

Decompose velocity and pressure fields into resolved and unresolved scales, 速度と圧力場を解像スケールと未解像スケールに分解 U = u + u', P = p + p'

and use inner-product space (v, q) to filter out unresolved scales, 内積空間(v,q)を使用して未解像スケールを除外

$$\left( \boldsymbol{v}, \rho \frac{\partial \boldsymbol{u}}{\partial t} \right)_{\Omega} - (\nabla \cdot \boldsymbol{v}, p)_{\Omega} + \left( \nabla \boldsymbol{v}: \mu [\nabla \boldsymbol{u} + (\nabla \boldsymbol{u})^T] \right)_{\Omega} + (\nabla \cdot \boldsymbol{u}, q)_{\Omega} - (\boldsymbol{v}, \boldsymbol{f})_{\partial \Omega} = (\nabla \cdot \boldsymbol{v}, p')_{\Omega} + (\nabla q, \boldsymbol{u}')_{\Omega} + (\nabla \boldsymbol{v}, \rho \{ \boldsymbol{u} \otimes \boldsymbol{u} + \boldsymbol{u} \otimes \boldsymbol{u}' + \boldsymbol{u}' \otimes \boldsymbol{u} + \boldsymbol{u}' \otimes \boldsymbol{u}' \} \right)_{\Omega}$$

- 残差ペースの変分マルチスケール (RBVM) • Residual-based variational multiscale (RBVM),  $u' = -\tau_m res_m$ ,  $p' = -\tau_c res_c$
- RBVM with viscosity (RBVMWV), add  $(\nabla v: \rho \tilde{C} | \boldsymbol{u}' | h [\nabla \boldsymbol{u} + (\nabla \boldsymbol{u})^T])_{\Omega}$  **hereform**  $\int_{\Omega} \frac{h [\nabla v: \rho \tilde{C} | \boldsymbol{u}' | h [\nabla \boldsymbol{u} + (\nabla \boldsymbol{u})^T])_{\Omega} \delta \boldsymbol{u}_{\mu}^{c} h [\nabla \boldsymbol{u} + (\nabla \boldsymbol{u})^T]}$
- Smagorinsky, replace  $(\nabla v, \rho u' \otimes u')_{\Omega}$  by  $(\nabla v: 2\rho C_s | S | h^2 [S \overline{S}])_{\Omega} \xrightarrow[(\nabla v, \rho u' \otimes u')_{\Omega} & (\nabla v: 2\rho C_s | S | h^2 [S \overline{S}])_{\Omega}$ で置換する

## Live Demo – LES of Channel Flow at $Re_T = 395$

シミュレーションの実演(レイノルズ数395でのチャネル流れのLES)

- Use LES to resolve the large scales of a complex turbulent flow field in a simple geometry LESを使用して単純なジオメトリで複雑な大規模乱流場の解像
- Domain FXT>
  - Bounded by walls at  $y = \pm 1[m]$  **got**
  - Periodic in  $x \in [0, 2\pi][m]$ ,  $z \in [0, 2\pi/3][m]$  BMS4
- Scale NS-eqn with  $u_{\tau} = \sqrt{\tau_w/\rho}$ , and  $l_y = 1[m]$   $\tau \vec{\iota} \cdot \tau \cdot \tau \rho \cdot \tau \vec{\tau} \cdot \tau \cdot r \cdot \rho$

$$\frac{\partial \boldsymbol{u}}{\partial t} + (\boldsymbol{u} \cdot \nabla)\boldsymbol{u} = -\nabla p + \nabla \cdot \left[\frac{1}{Re_T} \left(\nabla \boldsymbol{u} + (\nabla \boldsymbol{u})^T\right)\right] + \hat{\boldsymbol{x}}$$
$$\nabla \cdot \boldsymbol{u} = 0$$

In COMSOL

$$\rho = \mathbb{1}[kg/m^3], \mu = \frac{1}{Re_T}[Pa \cdot s], F = \widehat{x}[N/m^3]$$



#### このスライドと次のスライドで、 COMSOL Multiphysics を使った実演を行う

## Live Demo – LES of Channel Flow at $Re_T = 395$

シミュレーションの実演(レイノルズ数395でのチャネル流れのLES)

- Spatial resolution viscous wall units
  - 1/
  - Actual (Recomended) 実際(推奨)

$$\Delta x^{+} = 39(30), \Delta y_{w}^{+} = 1(1), \Delta z^{+} = 13(10)$$

Temporal resolution – CFL condition  $\Delta t \| \boldsymbol{u} \|^2$  **BALL PROOF BALL PROOF BAL** 

$$\frac{|\mathbf{u}\cdot\Delta\mathbf{x}|}{|\mathbf{u}\cdot\Delta\mathbf{x}|} < 1$$

- Actual (CFL) 実際(CFL)

$$\Delta t = 2.5 \cdot 10^{-3} [s] (5 \cdot 10^{-3} [s])$$



## Nonisothermal flow, LES interface 非等温流(LESインタフェース)

- Introduces buoyancy effects in incompressible flow using the <mark>プシネスク近似を用いて</mark> 非圧縮性の流れに 浮力効果を導入 Boussinesq approximation
- Unresolved small-scale turbulent heat flux modeled using the variational multiscale 変分マルチスケール法を使<mark>用して、</mark> サブグリッドスケールの小規模乱流 熱流東をモデル化した method
  - RBVM
  - RBVMWV
  - Smagorinsky



## **RANS Turbulence Modeling**

RANS乱流モデリング



- Reynolds-averaged Navier–Stokes (RANS) models predict the time-averaged or ensamble-averaged solution of flow that is fully in the turbulent regime
- レイノルズ平均ナビエ・ストークス(RANS)モデルによる、完全な乱流状態に ある流れの時間平均解/アンサンブル平均解の予測 RANS gives approximate solutions on desk-top workstation class computers RANSによる、デスクトップワークステーションクラスのコンピューターでの近似解の提供

## **Turbulent Viscosity**

乱流粘性

RANS turbulence models are derived using Favre averaging, Favre平均を使用して導出される乱流粘性

$$\bar{\rho}\left(\frac{\partial \widetilde{\boldsymbol{u}}}{\partial t} + (\widetilde{\boldsymbol{u}} \cdot \nabla)\widetilde{\boldsymbol{u}}\right) = -\nabla \bar{p} + \nabla \cdot \left[\bar{\mu}\left(\nabla \widetilde{\boldsymbol{u}} + (\nabla \widetilde{\boldsymbol{u}})^{\mathrm{T}} - \frac{2}{3}(\nabla \cdot \widetilde{\boldsymbol{u}})\mathbf{I}\right) - \overline{\rho \boldsymbol{u}' \boldsymbol{u}'}\right] + \overline{F}$$

with a Boussinesq hypothesis for the turbulent viscosity 乱流粘性のプシネスク仮説を利用した結果

 $-\overline{\rho \boldsymbol{u}' \boldsymbol{u}'} = \mu_T \left( \nabla \widetilde{\boldsymbol{u}} + (\nabla \widetilde{\boldsymbol{u}})^{\mathrm{T}} - \frac{2}{3} (\nabla \cdot \widetilde{\boldsymbol{u}}) \mathbf{I} \right) - \frac{2}{3} \overline{\rho} k \mathbf{I}$ 

when applicable 適用可能な場合

# Heat Transfer in Turbulent Flow

乱流での熱伝達

Standard conduction-convection 標準的 伝導-対流

$$\rho C_{p} \frac{\partial T}{\partial t} + \nabla \cdot (-k\nabla T) + \rho C_{p} \mathbf{u} \cdot \nabla T = Q$$

But,

- Additional mixing due to turbulent eddies: しかし、乱流による混合を考慮する

$$k_{effective} = (k + k_T) \qquad k_T = \frac{C_p \mu_T}{\Pr_T}$$

- Watch out for symbols: k is molecular,  $k_T$  is turbulent kは分子、 $k_T$ は乱流

# **Mass Diffusion in Turbulent Flow**

乱流による質量拡散

Standard convection-convection 標準的 伝導-対流

$$\frac{\partial c}{\partial t} + \nabla \cdot (-D \nabla c) + \mathbf{u} \cdot \nabla c = R$$

But,

- Additional mixing due to turbulent eddies: しかし、乱流による混合を考慮する

低レイノルズ数k-εモデル

$$D_{effective} = (D + D_T) \qquad D_T = \frac{\mu_T}{\rho \text{Sc}_T}$$

- Watch out for symbols: *D* is molecular,  $D_T$  is turbulent *k***i** $\beta$ **f**, *k*<sub>T</sub>**i** $\beta$ **i** $\lambda$ 

## **RANS** models

#### RANSのモデル

- Turbulent flow 11.00
  - Algebraic yPlus model 代数的yPlusモデル
  - L-VEL model
  - k-ε model
  - Realizable k-ε model
  - k-ω model
  - SST model
  - Low Re k-ε model
  - Spalart-Allmaras model
  - v2-f model

🔺 测 Fluid Flow

- 🔺 📚 Single-Phase Flow
  - 🗮 Creeping Flow (spf)
  - 📚 Laminar Flow (spf)
  - 4 💥 Turbulent Flow
    - 🖄 Turbulent Flow, Algebraic yPlus (spf)
    - 🛬 Turbulent Flow, L-VEL (spf)
    - 総 Turbulent Flow, k-ε (spf)
    - 💥 Turbulent Flow, Realizable k-ε (spf)
    - 総 Turbulent Flow, k-ω (spf)
    - 🗮 Turbulent Flow, SST (spf)
    - 🥸 Turbulent Flow, Low Re k-ε (spf)
    - 🗮 Turbulent Flow, Spalart-Allmaras (spf)
    - ጅ Turbulent Flow, v2-f (spf)



## **Algebraic Turbulence Models**

#### 代数的乱流モデル

- Algebraic turbulence models are faster and more robust but, generally less accurate than transport-equation turbulence models 代数的乱流モデルは高速で堅牢である反面、一般的に輸送方程式乱流モデ ルよりも精度が低い
- Reynolds number based on local velocity magnitude and wall distance

$$Re = \frac{\bar{\rho}Uy}{\bar{\mu}} = \frac{U}{u_{\tau}}\frac{\bar{\rho}u_{\tau}y}{\bar{\mu}} = u^{+}y^{+}, \qquad \bar{\mu} + \mu_{T} = \frac{\bar{\mu}}{\partial u^{+}/\partial y^{+}}$$

- Algebraic yPlus model prescribes  $u^+(y^+)$  from an extension of the logarithmic wall law and solves for  $y^+$  代数的yPlusモデルは、対数的な壁の法則の拡張から $u^+(y^+)$ を規定し、 $y^+$ を解く
- L-VEL model prescribes y<sup>+</sup>(u<sup>+</sup>) from a different extension of the logarithmic wall law and solves for u<sup>+</sup> L-VELモデルは、対数的な壁の法則の異なる拡張からu<sup>+</sup>(y<sup>+</sup>)を規定し、y<sup>+</sup>を解く
  - NOTE: No turbulent transport → no wake interference and no in/outflow of turbulence 乱流輸送なし
     後流干渉なし、乱流の流入/流出なし

# **Transport-Equation Turbulence Models (2-Eqn.)**

輸送方程式乱流モデル(2方程式モデル)

Transport-equation turbulence models solve for the transport of turbulence quantities. 輸送方程式乱流モデルは、乱流量の輸送を解く

- k-epsilon: Transport equations for k and ɛ. General purpose model with wall functions for smooth and rough walls. k-ɛ: kおよびɛの輸送方程式。滑らかで粗い壁向けの壁関数を備えた汎用モデル
- Realizable k-epsilon: Realizability constraints are built into the model parameters. Realizable k-ε: Realizability拘束は、モデルパラメーターに組み込まれている
- k-omega: Transport equations for k and ω. More accurate than the k-epsilon model close to walls and in recirculation regions. Wall functions for smooth and rough walls but can also resolve the flow close to walls. <sup>k-ω</sup>: kasびωの輸送方程式。 <u>wither walls</u> <u>wi</u>
- SST: Combines the k-omega model close to walls with the k-epsilon model in the outer flow region. Can resolve the wall layer.
   SST: 壁に近いk-ωモデルと外側の流れ領域のk -εモデルを組み合わせる。壁レイヤーを求解する
- Low Re k-epsilon: Wall resolved k-epsilon model. 低レイノルズ数 k-ε: 壁解像k-εモデル

## Transport-Equation Turbulence Models (1 and 3 Eqn.)

輸送方程式乱流モデル(1方程式/3方程式モデル)

- Spalart-Allmaras: Transport equation for  $\tilde{v}_T$ . Wall resolved turbulence model developed for aerodynamic applications. Spalart-Allmaras:  $\tilde{v}_T$ の輸送方程式。 空力用途向けに開発された壁解像乱流モデル
- v<sup>2</sup>-f: An extended low-Re k-ε model. In addition to k and ε, it also solves for the wall normal fluctuations (v<sup>2</sup>) and an elliptic relaxation function (f). Good predictive capabilities for flow over curved surfaces. Can resolve the wall layer.

v2-f: 拡張された低レイノルズ数k-εモデル。 $k \geq \epsilon$ に加えて壁の法線変動 (v<sup>2</sup>) と楕円緩和関数 (f) も 計算。曲面上の流れに対する優れた予測機能。壁レイヤーを求解可能



- Wall functions: A wall offset is applied. The computational domain always start in the log-layer. 壁関数: 壁オフセットが適用される。計算ドメインは常に対数層で始まる
- Low-Reynolds-number treatment: The viscous sublayer must be resolved.
- Automatic wall treatment: A wall offset is applied. The computational domain can start anywhere in the boundary layer. 自動整処理: 壁オフセットが適用される。計算ドメインは境界層のどこからでも開始可能



## Automatic Wall Rift Fuctors in Selberger Treatment for Turbulence Models

- Switches between a low Re and wall functions 低レイノルズ数と壁関数の 間のスイッチ
- Provides the accuracy allowed by your mesh resolution +分な解像度のメッシュを張ることで良い精度が得られる



## 

- Algebraic yPlus model prescribes *u*<sup>+</sup>(y<sup>+</sup>) 代数的yPlusモデルによる*u*<sup>+</sup>(y<sup>+</sup>)の規定
- L-VEL model prescribes y<sup>+</sup>(u<sup>+</sup>) L-VELモデルによるy<sup>+</sup>(u<sup>+</sup>)の規定
- Advantages: 長所
  - ー Robust and computationally cheap 堅牢で計算コストが低い
  - Resolve wall layer 壁レイヤーを解像可能
  - No boundary conditions are needed
     easily coupled to porous domains 境界条件が不要で多孔質ドメインとのカップリングが容易
- Disadvantages: 短所
  - ー Less accurate 精度が比較的低い
  - No turbulent transport, hence no wake interference, no inflow and outflow of turbulence

乱流輸送がないため、後流干渉、乱流の流入/流出がない

Flow around a torpedo simulated with the Algebraic yPlus model

Flow around a spinning soccer ball simulated

with the Algebraic yPlus model

## Spalart-Allmaras **Turbulence Model**

Spalart-Allmaras**乱流モデル** 

- The Spalart-Allmaras model was developed for aerodynamic applications Spalart-Allmarasモデルは 空力用途向けに開発された
- Advantages: 長所
  - \_
  - Stable, easy to get the model to solve 安定性に優れ、モデルの求解が容易 Uses less memory than Low Re k-ε and SST 低レイノルズ数k-ε/SSTより使用RAM容量が小さい
  - Automatic wall treatment, possible to accurately compute: lift, drag, heat and mass transfer 壁処理が自動。正確な計算が可能(揚力/抗力/熱/物質移動)
- Disadvantages: 短所
  - Does not accurately compute flow fields which exhibit: separated flow or decaying turbulence 分離流/減衰する乱流の流れ場の計算が必ずしも正確ではない



Flow around a NACA airfoil simulated with the Spalart-Allmaras model

## ε-Based Turbulence Мосе S εに基づく乱流モデル

- k-epsilon: popular in industrial applications k-ε:産業用アプリケーションにおいてポピュラ-
- Realizable k-epsilon
- Low-Re has automatic wall treatment 低レイノルズ数:自動壁処理
- Advantages: 長所
  - Stable, easy to get the model to solve 安定性に優れ、モデルの求解が容易
  - Can use a coarser mesh near the wall 壁の近傍でも、より粗いメッシュの作成が可能
  - Performs well for external flow problems,

complex geometries 外部の流れの問題や複雑なジオメトリに対してうまく機能する

- Disadvantages: 短所
  - k-ɛ and Realizable k-ɛ use wall function approximation: solution at wall is less accurate: lift, drag, heat & mass transfer
  - Does not accurately compute flow fields which exhibit: adverse pressure gradients, strong curvature of the flow, jets (standard kepsilon) 逆圧力勾配/流れの強い曲率/ジェット(標準k-ε)の 流れ場の計算が必ずしも正確ではない



Flow around an airplane simulated with the k- ${f \epsilon}$  model





## v2-f Turbulence Mode v2-f乱流モデル

- Extension of the k-e model. which, in addition, solves for the wall-normal turbulence velocity fluctuations k-Eモデルの拡張。 壁法線の乱流速度変動をも求解可能。
- Advantages **E**m
  - \_ Captures turbulence anisotropy 乱流異方性をキャプチャ可能
  - Applies elliptic relaxation to account for differences in near-wall and bulk flows 壁近傍の流れとパルク流れの違いを 考慮するため楕円形緩和を適用
- Disadvantage <sup>短所</sup>
  - Increased computational cost due to additional equations 方程式を追加することで計算コストが増大

## Automatic 乱流モデル間の自動変換 **Translation Between Turbulence Models**

- Successful strategy: 好ましい手法
  - Start with a simple and \_ robust model 簡易で堅牢なモデルから始める
  - Migrate to a more accurate and maybe more sensitive and expensive model より正確で感度が良いと予想される 高度なモデルに移行する
  - Current solution used automatically as initial guess 初期段階での推測として 現在の解を自動的に使用する



Flow in a hydrocyclone simulated with the v2-f model

#### Model Builder Settings ← → ↑ ↓ ☜ • Ⅲ Ⅲ • Generate New Turbulence Model Interface ▲ 🔇 water\_purification\_reactor.mph (root) Label: Generate New Turbulence Model Interfa Global Definitions A Component 1 (comp1) Model Generation Component 1 (a) E Definitions A Geometry 1 Copy only active settings Materials Create 🔺 🏁 Turbulent Flow, k-ε (spf) E Fluid Properties 1 Turbulence Model Interface hitial Values 1 B Wall 1 Turbulent Flow, SST Symmetry 1 ▼ Study Dutlet 1 Senerate New Turbulence Model Interface 1 Study type: ⊿ 🛦 Mesh 1 Stationary with initialization A Size Initial value from study: Size 1 Study 1 A Free Tetrahedral 1 Boundary Layers 1 ▲ Study 1 Study I Step 1: Stationary Solver Configurations Results

•

•

•