

Energia Cinética

$$E(x, t) = \frac{1}{2} \mathbf{U} \cdot \mathbf{U}$$

$$\langle E(x, t) \rangle = \frac{1}{2} \overline{\mathbf{U} \cdot \mathbf{U}} \quad \Rightarrow \quad \langle E(x, t) \rangle = \bar{E}(x, t) + \kappa$$

$$\bar{E}(x, t) = \frac{1}{2} \bar{\mathbf{U}} \cdot \bar{\mathbf{U}} \quad , \quad \kappa = \frac{1}{2} \overline{\mathbf{u} \cdot \mathbf{u}}$$

□ Vimos que tanto a parte isotrópica, como anisotrópica das tensões de Reynolds são proporcionais à energia cinética turbulenta κ , o que mostra que essa grandeza é de grande importância

□ Vamos então analisar os processos do escoamento turbulento que geram e dissipam energia cinética turbulenta

□ A evolução da energia cinética instantânea pode ser obtida da equação de Navier-Stokes

$$\rho \frac{DU_j}{Dt} = \frac{\partial \tau_{ij}}{\partial x_i} \quad \text{onde} \quad \tau_{ij} = -p \delta_{ij} + 2\rho \nu S_{ij} \quad \text{e} \quad S_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial U_i}{\partial x_j} + \frac{\partial U_j}{\partial x_i} \right)$$

$$\frac{DE}{Dt} = \mathbf{U} \bullet \frac{D\mathbf{U}}{Dt} \quad ; \quad \frac{DE}{Dt} = \frac{\partial E}{\partial t} + \nabla \bullet (\mathbf{U} E)$$

$$\begin{aligned} U_j \frac{DU_j}{Dt} &= \frac{U_j}{\rho} \frac{\partial \tau_{ij}}{\partial x_i} = \frac{1}{\rho} \left[\frac{\partial (U_j \tau_{ij})}{\partial x_i} - \tau_{ij} \frac{\partial U_j}{\partial x_i} \right] \\ &= \frac{1}{\rho} \left[\frac{\partial (U_j \tau_{ij})}{\partial x_i} - \frac{1}{2} \left(\tau_{ij} \frac{\partial U_j}{\partial x_i} + \tau_{ji} \frac{\partial U_i}{\partial x_j} \right) \right] \quad \text{mas} \quad \tau_{ij} = \tau_{ji} \end{aligned}$$

$$U_j \frac{DU_j}{Dt} = \frac{1}{\rho} \left[\frac{\partial (U_j \tau_{ij})}{\partial x_i} - \tau_{ij} S_{ij} \right]$$

□ Substituindo a tensão para fluido Newtoniano $\tau_{ij} = -p \delta_{ij} + 2\rho \nu S_{ij}$

$$\begin{aligned}
 U_j \frac{DU_j}{Dt} &= \left[\frac{\partial}{\partial x_i} \left[U_j \left(-\frac{p}{\rho} \delta_{ij} + 2\nu S_{ij} \right) \right] - \left(\frac{p}{\rho} \delta_{ij} + 2\nu S_{ij} \right) S_{ij} \right] \\
 &= \left[-\frac{\partial U_i (p/\rho)}{\partial x_i} + \frac{\partial (2\nu U_j S_{ij})}{\partial x_i} - \left(\frac{p}{\rho} S_{ii} + 2\nu S_{ij} S_{ij} \right) \right]
 \end{aligned}$$

Mas $S_{ii}=0$ pela continuidade para $\rho = \text{constante}$

Definindo $T_i = U_i p/\rho - 2\nu U_j S_{ij} \Rightarrow$

Então para $\frac{DE}{Dt} = \mathbf{U} \bullet \frac{D\mathbf{U}}{Dt}$

tem-se $\frac{DE}{Dt} + \nabla \bullet \mathbf{T} = -2\nu S_{ij} S_{ij}$

□ A integral da equação da energia em um volume de controle é

$$\iiint_{\forall} \frac{\partial E}{\partial t} d\forall + \iiint_{\forall} \nabla \cdot (\mathbf{U} E + \mathbf{T}) d\forall = - \underbrace{\iiint_{\forall} 2 \nu S_{ij} S_{ij} d\forall}_{\substack{\text{dissipação} \\ \text{viscosa, sempre } < 0}}$$

$$\frac{\partial}{\partial t} \iiint_{\forall} E d\forall + \iint_A (\mathbf{U} E + \mathbf{T}) \cdot \mathbf{n} dA = - \iiint_{\forall} 2 \nu S_{ij} S_{ij} d\forall$$

□ Dissipação viscosa representa a conversão de energia mecânica em energia térmica

Energia cinética média: calculando a média da equação de energia

onde $\frac{DE}{Dt} = \frac{\partial E}{\partial t} + \nabla \cdot (\mathbf{U} E)$

$$\overline{\frac{\partial E}{\partial t}} + \overline{\nabla \cdot (\mathbf{U} E + \mathbf{T})} = -\overline{2 \nu S_{ij} S_{ij}} \Rightarrow \frac{\partial \bar{E}}{\partial t} + \nabla \cdot (\overline{\mathbf{U} E}) + \nabla \cdot \langle \mathbf{T} \rangle = -\overline{2 \nu S_{ij} S_{ij}}$$

$$\frac{\partial \bar{E}}{\partial t} + \nabla \cdot (\bar{\mathbf{U}} \bar{E}) + \nabla \cdot (\overline{\mathbf{u} E}) + \nabla \cdot \langle \mathbf{T} \rangle = -2 \nu \overline{S_{ij} S_{ij}} - 2 \nu \overline{s_{ij} s_{ij}}$$

$$\overline{S_{ij}} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial \bar{U}_i}{\partial x_j} + \frac{\partial \bar{U}_j}{\partial x_i} \right) \quad ; \quad s_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$

□ Definindo:

➤ dissipação devido ao escoamento médio: $\bar{\varepsilon} = 2 \nu \overline{S_{ij} S_{ij}}$

em geral é desprezível por ser proporcional à Re^{-1}

➤ **dissipação turbulenta:** $\varepsilon = 2 \nu \overline{s_{ij} s_{ij}}$

$$\frac{\partial \bar{E}}{\partial t} + \nabla \cdot (\bar{\mathbf{U}} \bar{E}) + \nabla \cdot (\overline{\mathbf{u} E}) + \nabla \cdot \langle \mathbf{T} \rangle = -\bar{\varepsilon} - \varepsilon$$

$$\underbrace{\frac{\partial \bar{E}}{\partial t} + \nabla \cdot (\bar{\mathbf{U}} \bar{E}) + \nabla \cdot (\bar{\mathbf{u}} \bar{E}) + \nabla \cdot \langle \mathbf{T} \rangle}_{\frac{D\bar{E}}{Dt}} = -\bar{\varepsilon} - \varepsilon$$

$$\nabla \cdot (\bar{\mathbf{u}} \bar{E}) = \nabla \cdot (\bar{\mathbf{u}} \bar{E} + \overline{\mathbf{u} E'}) \quad T_i = U_i p / \rho - 2\nu U_j S_{ij}$$

$$\langle T_i \rangle = \langle U_i p / \rho \rangle - 2\nu \langle U_j S_{ij} \rangle$$

$$\langle T_i \rangle = \bar{U}_i \bar{p} / \rho + \overline{u'_i p / \rho} - 2\nu \bar{U}_j \bar{S}_{ij} - 2\nu \overline{u_j s_{ij}}$$

➤ definindo $\bar{T}_i = \bar{U}_j \overline{u_i u_j} + \bar{U}_i \bar{p} / \rho - 2\nu \bar{U}_j \bar{S}_{ij}$

$$\bar{T}'_i = \overline{u_i u_j u_j} + \overline{u_i p' / \rho} - 2\nu \overline{u_j s_{ij}}$$

Energia Cinética do escoamento Médio e Turbulenta

$$\frac{D \bar{E}}{D t} + \nabla \cdot \bar{\mathbf{T}} = -\wp - \bar{\varepsilon}$$

$$\bar{T}_i = \bar{U}_j \overline{u_i u_j} + \bar{U}_i \bar{p}' / \rho - 2\nu \bar{U}_j \overline{S_{ij}}$$

$$\frac{D \kappa}{D t} + \nabla \cdot \bar{\mathbf{T}}' = \wp - \varepsilon$$

$$\bar{T}'_i = \overline{u_i u_j u_j} + \overline{u_i p'} / \rho - 2\nu \overline{u_j s_{ij}}$$

□ onde:
$$\wp = -\overline{u_i u_j} \frac{\partial \bar{U}_i}{\partial x_j}$$

é a **produção de energia cinética turbulenta**

➤ A ação do gradiente de velocidade média atuando sobre as tensões de Reynolds, remove energia cinética do escoamento médio ($-\wp$ na equação para \bar{E}) e transfere para o campo flutuante de velocidade ($+\wp$ na equação para κ).

PRODUÇÃO

- (i) Somente a parte simétrica do tensor gradiente de velocidade afeta a produção

$$\wp = -\overline{u_i u_j} \overline{S_{ij}}$$

- (ii) Somente a parte anisotrópica do tensor de Reynolds afeta a produção

$$\wp = -a_{ij} \overline{S_{ij}} \quad a_{ij} = \overline{u_i u_j} - \frac{2}{3} \kappa \delta_{ij}$$

- (iii) De acordo com a hipótese de viscosidade turbulenta a produção é

$$\wp = 2 \nu_t \overline{S_{ij}} \overline{S_{ij}} \geq 0$$

Note que esta expressão é a mesma de $\overline{\varepsilon}$, com ν_t no lugar de ν

DISSIPAÇÃO

- Na equação de κ , o sorvedouro ε é a dissipação da energia cinética turbulenta ou simplesmente *dissipação*.
- O gradiente das velocidades flutuantes $\partial u_i / \partial x_j$ trabalha contra a tensor deviatórico de flutuações ($2 \nu s_{ij}$) e transforma a energia cinética em energia interna.
- A dissipação é sempre positiva.

Espectro de Energia

- O espectro de energia $E(k)$ define como a energia é distribuída entre as escalas
- Definindo a transformada de Fourier do vetor velocidade como

$$\hat{u}_i(k) = \frac{1}{(2\pi)^3} \iiint u_i(\mathbf{x}) e^{-i\mathbf{k}\cdot\mathbf{x}} d^3\mathbf{x}$$

Para turbulência isotrópica, pode-se definir a função espectral 3D isotrópica como

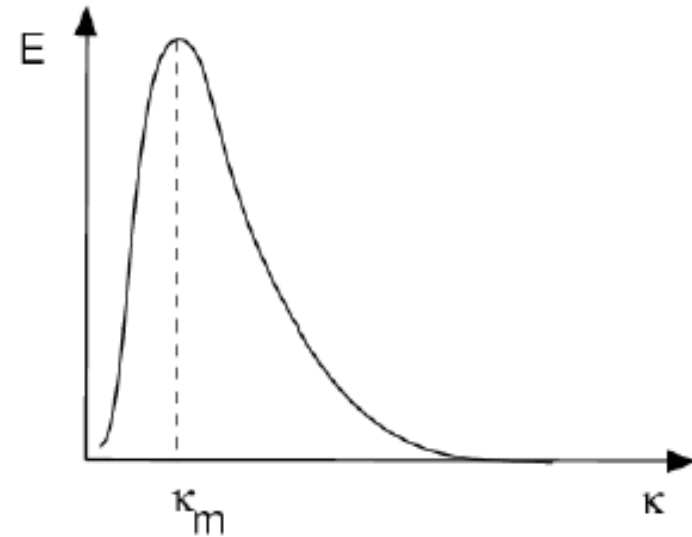
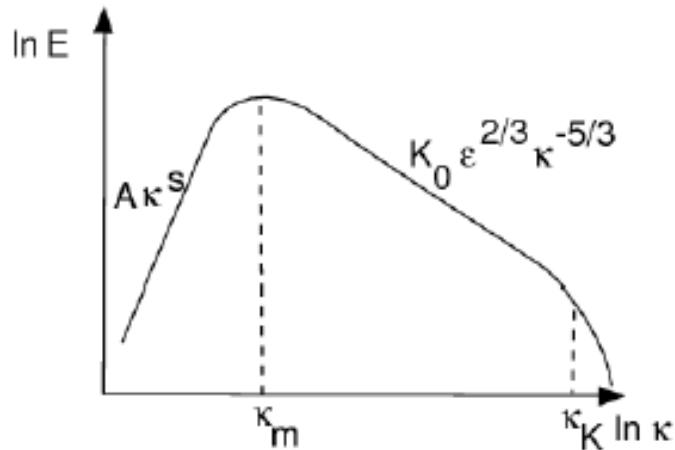
$$E(k) \equiv \iint \hat{u}_i(\mathbf{k}) \hat{u}_i^*(\mathbf{k}) dS(\mathbf{k})$$

$dS(\mathbf{k})$ é o elemento de superfície sobre a esfera

“*” significa número complexo conjugado

$k = |\mathbf{k}| = \sqrt{\mathbf{k}^2}$ é o módulo do número de onda \mathbf{k}

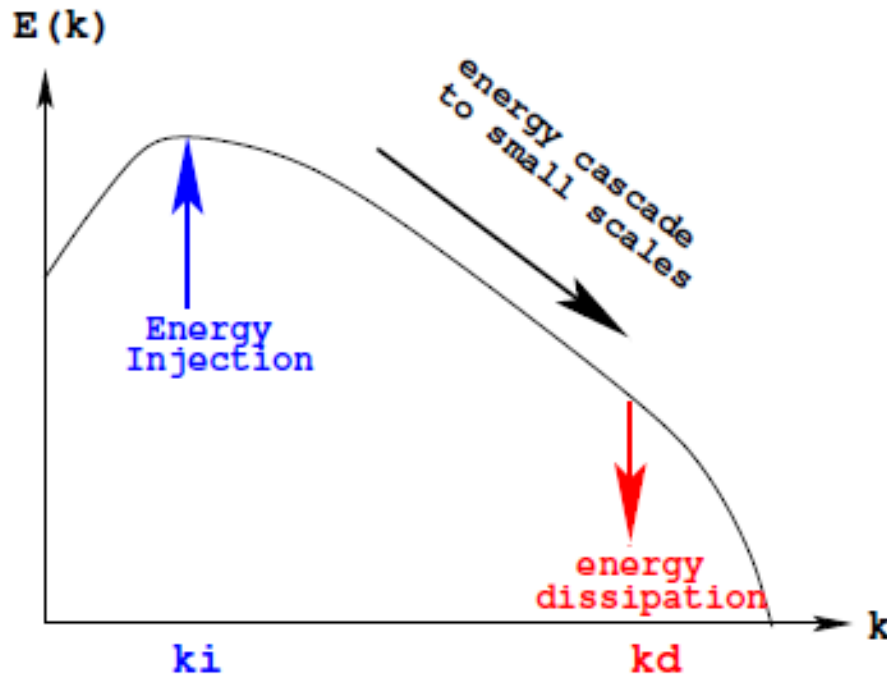
Espectro de Energia



$$E(\kappa) = \begin{cases} A\kappa^s & \text{when } \kappa \leq \kappa_m \\ K_0 \varepsilon^{2/3} \kappa^{-5/3} & \text{when } \kappa \geq \kappa_m \end{cases}$$

κ_m é o inverso da escala de injeção de energia

Espectro de Energia



- Para turbulência isotrópica, λ pode ser estimado com

- Escala contendo energia (escala integral)

$$L = \frac{\int E(k) / k \, dk}{\int E(k) \, dk}$$

- Escala dissipativa (escala de Kolmogorov)

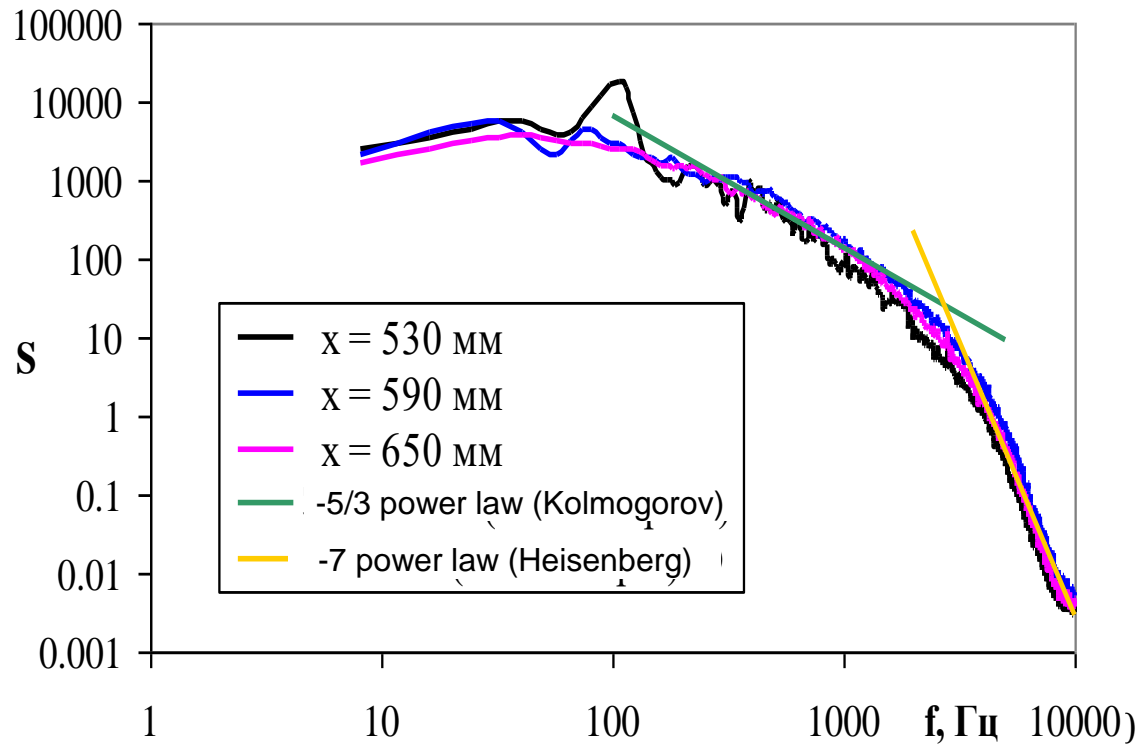
$$\eta = \left(\frac{\nu^3}{\varepsilon} \right)^{1/4}$$

- Micro escala de Taylor

$$\overline{\left(\frac{\partial u}{\partial t} \right)^2} = 2 \frac{\overline{u^2}}{\lambda}$$

$$\lambda = 5 \frac{\int E(k) \, dk}{\int k^2 E(k) \, dk}$$

Espectro de frequências das flutuações de velocidade



Comparação com lei de potência de Kolmogorov ($-5/3$) e Heisenberg (-7)

Simulação DNS: turbulência isotrópica

