

Politechnika Poznańska

Wydział Budowy Maszyn i Zarzadzania

Numerycznie weryfikowane rozwiązanie równania ruchu o jednym stopniu swobodv

> Autor: Arkadiusz Antczak Promotor: dr Tomasz Stręk

Spis treści

S	pis '	treści	3		
S	tres	zczenie	5		
S	Summary6				
1	W	Vstęp	7		
2	R	Różniczkowe równania ruchu	9		
	2.1	Równania Lagrange'a II rodzaju	11		
	2.2	Kanoniczne równania Hamiltona	12		
3	U	Jkłady o jednym stopniu swobody	15		
	3.1	Stopnie swobody	15		
	3.2	Prosty oscylator harmoniczny	16		
	3.3	Pozostałe przykłady układów o jednym stopniu swobody	20		
4	N	letody numeryczne rozwiązywania równań różniczkowych	22		
	4.1	Metoda Eulera	22		
	4.2	Metoda Runge-Kutta	23		
	43	Błedy metod	24		
	1.0	Diçuy metou			
5	N	letody weryfikowania rozwiązań	28		
5	№ 5.1	Ietody weryfikowania rozwiązań Wpływ warunków początkowych	28 28		
5	5.1 5.2	Jiędy inectoa Metody weryfikowania rozwiązań Wpływ warunków początkowych Precyzja, dokładność, skala	28 28 30		
5	5.1 5.2 5.3	Ietody weryfikowania rozwiązań Wpływ warunków początkowych Precyzja, dokładność, skala Arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych	 28 28 30 32 		
5	5.1 5.2 5.3	Jiędy inecod in	 28 28 30 32 35 		
5 6	5.1 5.2 5.3 0.1	Jegdy meteod Metody weryfikowania rozwiązań Wpływ warunków początkowych Precyzja, dokładność, skala Arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych Metoda kolokacji Weryfikacja metody	 28 28 30 32 35 36 		
5 6 7	5.1 5.2 5.3 M 6.1	Jegdy meteod Metody weryfikowania rozwiązań Wpływ warunków początkowych Precyzja, dokładność, skala Arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych Metoda kolokacji Weryfikacja metody Metoda Taylora	 28 28 30 32 35 36 39 		
5 6 7 8	 M 5.1 5.2 5.3 M 6.1 M W 	Jegdy meteod Metody weryfikowania rozwiązań Wpływ warunków początkowych Precyzja, dokładność, skala Arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych Metoda kolokacji Weryfikacja metody Metoda Taylora Vyniki numeryczne z wnioskami	 28 28 30 32 35 36 39 40 		
5 6 7 8	 M 5.1 5.2 5.3 M 6.1 M 8.1 	Jegdy metod met	 28 28 30 32 35 36 39 40 40 		
5 7 8	 M 5.1 5.2 5.3 M 6.1 M 8.1 8.2 	Metody weryfikowania rozwiązań Wpływ warunków początkowych Precyzja, dokładność, skala Arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych Metoda kolokacji Weryfikacja metody Metoda Taylora Vyniki numeryczne z wnioskami Prosty oscylator harmoniczny Drgania tłumione	 28 28 30 32 35 36 39 40 40 44 		
5 7 8	 N 5.1 5.2 5.3 N 6.1 N 8.1 8.2 8.3 	Jetody weryfikowania rozwiązań. Wpływ warunków początkowych. Precyzja, dokładność, skala Arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych Metoda kolokacji Weryfikacja metody Metoda Taylora Vyniki numeryczne z wnioskami Prosty oscylator harmoniczny Drgania tłumione Wahadło nieliniowe	 28 28 30 32 35 36 39 40 40 44 48 		
5 7 8 Z	 N 5.1 5.2 5.3 M 6.1 M 8.1 8.2 8.3 ałąc 	Aletody weryfikowania rozwiązań. Wpływ warunków początkowych. Precyzja, dokładność, skala Arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych . Arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych . Metoda kolokacji . Weryfikacja metody . Metoda Taylora. Vyniki numeryczne z wnioskami . Prosty oscylator harmoniczny . Drgania tłumione . Wahadło nieliniowe .	 28 28 30 32 35 36 39 40 40 44 48 51 		
5 7 8 Z: Z:	5.1 5.2 5.3 6.1 8.1 8.2 8.3 alac alac	Metody weryfikowania rozwiązań Wpływ warunków początkowych Precyzja, dokładność, skala Arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych Metoda kolokacji Weryfikacja metody Metoda Taylora Vyniki numeryczne z wnioskami Prosty oscylator harmoniczny Drgania tłumione wahadło nieliniowe zznik 1	 28 28 30 32 35 36 39 40 40 44 48 51 52 		
5 6 7 8 Z: Z: Z: Z:	N. 1 5.1 5.2 5.3 6.1 8.1 8.1 8.2 8.3 alac alac alac	Metody weryfikowania rozwiązań Wpływ warunków początkowych Precyzja, dokładność, skala Arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych Metoda kolokacji Weryfikacja metody Metoda Taylora Vyniki numeryczne z wnioskami Prosty oscylator harmoniczny Drgania tłumione Wahadło nieliniowe zznik 1 zznik 3	 28 28 30 32 35 36 39 40 40 44 48 51 52 53 		

Streszczenie

Praca ma na celu zweryfikowanie numerycznych rozwiązań różniczkowych równań ruchu układów o jednym stopniu swobody. Przedstawia znane i powszechnie wykorzystywane metody rozwiązywania równań różniczkowych oraz metody ich weryfikacji. W pracy zaimplementowano efektywne, lecz rzadko stosowane, metody kolokacji i Taylora. Obliczenia zostały wykonane z wykorzystaniem arytmetyki dużych liczb zmiennoprzecinkowych. Programy wykorzystane na potrzeby niniejszej pracy zostały napisane w całości w programie Mathematica[®].

W pracy zawarte zostały podstawy teoretyczne dotyczące ruchu. Wyprowadzono równania ruchu z definicji i równań Lagrange'a II rodzaju oraz równania kanoniczne Hamiltona. Następnie zdefiniowano pojęcie stopni swobody i przedstawiono przykłady układów mechanicznych spełniających temat pracy. Kolejna cześć pracy to prezentacja popularnych i najczęściej wykorzystywanych metod numerycznych rozwiązywania równań różniczkowych (metoda Eulera, Runge-Kutty) oraz weryfikacja ich dokładności. Dalsze rozdziały to prezentacja sposobów weryfikowania rozwiązań numerycznych (arytmetyka interwałowa, arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych, wpływ warunków początkowych) oraz opis alternatywnych metod rozwiązywania równań różniczkowych (metoda kolokacji i metoda Taylora). Na końcu pracy zaprezentowano wyniki obliczeń numerycznych (tabele, wykresy), ich porównania , jak również wnioski z nich wypływające.

Do pracy załączono ponadto kody źródłowe metod wykorzystanych do obliczeń (metoda kolokacji i metoda Taylora).

Summary

In this paper we will validate numerical solution of numerical equation of motion systems with one degree of freedom. Methods used in this paper are well known and most popular in numeric calculations for ODEs (ordinary differential equations). This paper contain implementation of effective but rarely used collocations methods and Taylor model. Calculations were made with use of big float arithmetic model. All presented programs were written with the aid of Mathematica[®].

This paper contain theoretical basis of motion definition. Equation of motion was derived from definition and Lagrange equations. Also we derivate Hamiltonian's equations. Next we define degrees of freedom, and show examples of mechanical systems with one degree of freedom. In following we present the most popular and most frequently used numerical methods for solving ODEs. (Euler's method, Runge-Kutta method) and them validation. Further chapters contain ways of validations of results of solving ODEs (Interval arithmetic, significance arithmetic, influence of initial conditions) and description of alternative methods for solving ODE (Collocations methods for ODEs, Taylor model). At the end all numerical results were put together and compared. From this was made conclusions.

To this paper has been attached a source code for used methods (Collocations methods for ODEs, Taylor model).

1 Wstęp

Celem niniejszej pracy jest zweryfikowanie numerycznych rozwiązań różniczkowych równań ruchu układów o jednym stopniu swobody [1,8]. W pracy zaprezentowano dotychczas znane i popularnie wykorzystywane metody rozwiązywania równań różniczkowych oraz metody ich weryfikacji. Wszystkie obliczenia wykonywane na potrzeby tej pracy zostały uzyskane przy pomocy programu Mathematica® [6], będącego silnie rozbudowanym narzędziem pozwalającym na nieograniczone działania programistyczne oraz posiadającym ogromna ilość funkcji wbudowanych.

Liczne przykłady potwierdzają konieczność weryfikowania rezultatów obliczeń, na przykład poprzez powtórzenie obliczeń z użyciem innej metody, poprzez zwiększenie precyzji obliczeń lub wykonanie obliczeń na innej maszynie (komputerze) [11].

Drugi rozdział stanowi wprowadzenie do pracy, a mianowicie jest poświęcony na wyprowadzenie różniczkowych równań ruchu. Począwszy od prostych równań wyprowadzanych z definicji ruchu, poprzez równania ruchu wyprowadzane z równań Lagrange'a II-go rodzaju, a skończywszy na układach o stałej energii – równaniach kanonicznych Hamiltona[2,7].

Następnie w pracy poruszony zostaje problem stopni swobody. W rozdziale drugim, poza definicją stopni swobody, zostały przedstawione główne przykłady układów wymienionych w temacie pracy (prosty oscylator harmoniczny, wahadło matematyczne i torsyjne itp.), dla których wyprowadzona równania ruchu.

Kolejny rozdział to prezentacja najpopularniejszych metod numerycznych rozwiązywania równań różniczkowych zwyczajnych. Należą do nich metoda Euler'a i metoda Runge-Kutty [3]. Rozdział przedstawia teoretyczne podstawy każdej z metod oraz uwypukla ich niedoskonałości podczas rozwiązywania równań różniczkowych. Zaznaczają się one w rozbieżnościach pomiędzy rozwiązaniami numerycznymi a dokładnymi omawianych przykładów. Piąty rozdział to zaproponowanie metod weryfikacji rozwiązań numerycznych. Wykorzystanie do obliczeń programu Mathematica® umożliwiło wykorzystanie takich elementów jak zwiększanie dokładności obliczeń z typu "doubleprecision" do wartości, ograniczonych jedynie mocą obliczeniową komputera, rzędu 800 miejsc po przecinku, lub arytmetyka interwałowa [10] na stałe zaimplementowana w Mathematic'ę pod postacią arytmetyki dużych liczb zmiennoprzecinkowych ("Significance Arithmetic") [5,9].

Rozdział szósty to prezentacja metody kolokacji rozwiązywania równań różniczkowych. Znajdują się tu jej podstawy teoretyczne, pokazano jej wady i zalety oraz przykłady obliczeń wykonanych przy jej użyciu.

Kolejny, siódmy, rozdział to krótkie wprowadzenie do powszechnie znanej metody Taylora rozwiązywania równań różniczkowych [12].

Rozdział ostatni prezentuje obliczenia numeryczne wykonane na przykładach opisanych w poprzednich rozdziałach. Do obliczeń posłużyła głównie metoda kolokacji, którą wykorzystano jako kryterium weryfikacyjne numerycznych rozwiązań równań różniczkowych uzyskanych we wcześniejszych rozdziałach. Jedynie dla nieliniowych równań różniczkowych dodatkowo wykorzystano metodę Taylora dla dużych czasów, dla których zostały wykonywane obliczenia. W rozdziale zawarte są zawarte wnioski nasuwające się po dokonaniu wszystkich obliczeń.

Do pracy zostały dołączone również, w postaci załączników, kody źródłowe wykorzystanych metod numerycznych (metoda kolokacji i metoda Taylora).

2 Różniczkowe równania ruchu

Ruch to zjawisko polegające na zmianie w czasie położenia tego ciała, względem innego ciała, które umownie przyjmuje się jako nieruchome (pozostające w spoczynku) [1].





W płaskiej przestrzeni Euklidesowej, w prawoskrętnym układzie współrzędnych *Oxyz* (Rys 2.1), który traktujemy jako nieruchomy, położenie poruszającego się punktu można określić przez zmianę współrzędnych *x*,*y*,*z* w czasie *t*, czyli są one pewnymi funkcjami czasu *t*: $x=f_1(t)$

$$y=f_2(t)$$
 (2.1)

$$z=f_3(t)$$

Równania (2.1) nazywa się równaniami ruchu punktu.

Jeżeli nieruchomy początek układu współrzędnych *O* połączymy z ruchomym punktem *A* za pomocą wektora $\mathbf{r} = \overrightarrow{OA}$, nazywanego wektorem położenia, to wektor ten zależy od czasu i jest pewną funkcją wektorową:

$$\mathbf{r} = \mathbf{r}(t) \tag{2.2}$$

Składowe takiego wektora są równe: $r_x=x(t)$, $r_y=y(t)$, $r_z=z(t)$.

Powyższy wektor można też przedstawić za pomocą sumy geometrycznej: $\mathbf{r} = \mathbf{i} x(t) + \mathbf{j} y(t) + \mathbf{k} z(t)$

Znając funkcje x(t), y(t) i z(t), mamy wszystkie informacje o ruchu punktu (tor, prędkość, przyspieszenie).

Prędkość

Mając dwa punkty *A* i *B* należące do tego samego toru, punktowi *A* przypisany jest wektor $\mathbf{r}(t_A)$, punktowi *B* wektor $\mathbf{r}(t_B)$ to prędkość jest granicą ilorazu różnicowego[8]: $\mathbf{v} \stackrel{df}{=} \lim_{t_B \to t_A} \frac{\mathbf{r}(t_B) - \mathbf{r}(t_A)}{t_B - t_A} = \frac{d\mathbf{r}}{dt}$ Różniczkując równanie ruchu otrzymujemy wektor prędkości: $\mathbf{v} = v_x \mathbf{i} + v_y \mathbf{j} + v_z \mathbf{k}$

gdzie $v_x = \frac{dx(t)}{dt} = \dot{x}(t), \ v_y = \frac{dy(t)}{dt} = \dot{y}(t), \ v_z = \frac{dz(t)}{dt} = \dot{z}(t).$

Przyspieszenie

Prędkość z jaką porusza się koniec wektora **v** po hodografie nazywa się przyspieszeniem: $\mathbf{a} \stackrel{df}{=} \frac{d\mathbf{v}}{dt} = \frac{d^2 \mathbf{r}}{dt^2}$.

Czyli: $\mathbf{a} = a_x \mathbf{i} + a_y \mathbf{j} + a_z \mathbf{k}$,

gdzie
$$a_x = \frac{dv_x}{dt} = \frac{d^2x}{dt^2}, \ a_y = \frac{dv_y}{dt} = \frac{d^2y}{dt^2}, \ a_z = \frac{dv_z}{dt} = \frac{d^2z}{dt^2}.$$

Ponieważ wektory **a** i **v** na ogół nie są równoległe to przyspieszenie posiada dwie składowe:

$$\mathbf{a}^{t} = \frac{dv}{dt}\mathbf{\tau} - \text{styczną do toru,}$$
$$\mathbf{a}^{n} = \frac{v^{2}}{\rho}\mathbf{n} - \text{normalna,}$$

gdzie $\tau = \frac{d\mathbf{r}}{ds}$ - wektor styczny, **n** - wektor normalny, ρ - promień krzywizny.

2.1 Równania Lagrange'a II rodzaju

W tej części wyprowadzimy równania ruchu układu materialnego nieswobodnego we współrzędnych uogólnionych niezależnych[2]. Weźmy pod uwagę układ o n stopniach swobody, skrępowany więzami holonomicznymi, dwustronnymi i doskonałymi, którego konfigurację w każdej chwili t opisują współrzędne uogólnione $q_1, ..., q_n$.

Centralne równanie Lagrange'a we współrzędnych uogólnionych przyjmuje postać.

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t}\sum_{i=1}^{n} p_i \delta q_i = \delta E_k + \sum_{i=1}^{n} Q_i \delta q_i$$
(2.1.1)

Na mocy związku $p_i = \sum_{j=1}^N \mathbf{m}_j \mathbf{v}_j \frac{\partial \mathbf{v}_j}{\partial \dot{q}_i} = \frac{\partial}{\partial \dot{q}_i} \left(\frac{1}{2} \sum_{j=1}^N \mathbf{m}_j \mathbf{v}_j \mathbf{v}_j \right) = \frac{\partial E_k}{\partial \dot{q}_i} \text{ mamy}$

$$p_{i} = \sum_{j=1}^{N} \mathbf{m}_{j} \mathbf{v}_{j} \frac{\partial \mathbf{v}_{j}}{\partial \dot{q}_{i}} = \frac{\partial}{\partial \dot{q}_{i}} \left(\frac{1}{2} \sum_{j=1}^{N} \mathbf{m}_{j} \mathbf{v}_{j} \mathbf{v}_{j} \right) = \frac{\partial E_{k}}{\partial \dot{q}_{i}}$$
(2.1.2)

oraz $E_k = E_k(t, q_1, \dots, q_n, \dot{q}_1, \dots, \dot{q}_n)$, a więc $\partial E_k = \sum_{i=1}^n \left(\frac{\partial E_k}{\partial q_i} \, \delta q_i + \frac{\partial E_k}{\partial \dot{q}_i} \, \delta \dot{q}_i \right)$.

W związku z powyższym wzór (2.1.1) można zapisać

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t}\sum_{i=1}^{n}\frac{\partial E_{k}}{\partial \dot{q}_{i}}\,\delta q_{i}=\sum_{i=1}^{n}\left(\frac{\partial E_{k}}{\partial q_{i}}\,\delta q_{i}+\frac{\partial E_{k}}{\partial \dot{q}_{i}}\,\delta q_{i}+Q_{i}\delta q_{i}\right).$$

Po zróżniczkowaniu lewej strony równości i przestawieniu symboli wariacji δ i różniczki d(d $\delta = \delta$ d) [2] otrzymujemy:

$$\sum_{i=1}^{n} \left[\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial E_{k}}{\partial \dot{q}_{i}} \right) - \frac{\partial E_{k}}{\partial q_{i}} - Q_{i} \right] \delta q_{i} = 0$$
(2.1.3)

Z założenia, że więzy są holonomiczne i współrzędne $q_1, ..., q_n$ są niezależne, wynika fakt, że $\delta q_1, ..., \delta q_n$ też są niezależne. W związku z powyższym

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial E_k}{\partial \dot{q}_i} \right) - \frac{\partial E_k}{\partial q_i} = Q_i, \qquad i = 1, \dots, n$$
(2.1.4)

Związki (2.1.4) nazywane są równaniami Lagrange'a II rodzaju dla układów holonomicznych we współrzędnych uogólnionych. Liczba tych związków równa jest liczbie swobody. Gdy siły są potencjalne, wykorzystujemy centralne równanie Lagrange'a

w postaci
$$\frac{d}{dt} \sum_{i=1}^{n} p_i \delta q_i = \delta L$$
 oraz biorąc pod uwagę:
 $p_i = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i}, \quad i = 1,...,n$
(2.1.5)

ponieważ $E_p = E_p(t, q_1, ..., q_n)$ nie zależy od $\dot{q}_n(\sigma = 1, ..., n)$, i rozumując jak wyżej dostajemy:

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_i} = 0, \qquad i = 1, \dots, n \tag{2.1.6}$$

Związki (2.1.6) stanowią równania Lagrange'a II rodzaju dla układów holonomicznych, dla sił potencjalnych.

2.2 Kanoniczne równania Hamiltona

Pędy uogólnione policzone przy pomocy wzorów (2.1.2), wykorzystując ogólny wzór na energię kinetyczną [2]

$$E_{k} = E_{k}(t, q_{1}, \dots, q_{n}) + \sum_{i=1}^{n} B_{i}(t, q_{1}, \dots, q_{n})\dot{q}_{i} + \frac{1}{2}\sum_{i=1}^{n}\sum_{j=1}^{n} A_{ij}(t, q_{1}, \dots, q_{n})\dot{q}_{i}\dot{q}_{j} \quad (2.2.1)$$

przyjmuje postać:

$$p_j = \frac{\partial E_k}{\partial \dot{q}_j} = \sum_{j=1}^n A_{ij} \dot{q}_j + B_j, \qquad j = 1, \dots, n$$
(2.2.2)

Dla nieosobliwej macierzy współczynników $\{A_{ij}\}$ istnieje przekształcenie odwrotne:

$$\dot{q}_j = \sum_{j=1}^n a_{ij} p_j + b_j, \qquad j = 1, \dots, n$$
 (2.2.3)

Zmienne $(t, q_1, ..., q_n, p_1, ..., p_n) = (t, q, p)$ to zmienne kanoniczne (zmienne Hamiltona). Przestrzeń zmiennych (t, q, p) to przestrzeń stanów, a przestrzeń (q, p) - przestrzeń fazowa.

Rozważmy wielkość wyrażoną wzorem:

$$K = \sum_{i=1}^{n} p_i \dot{q}_i - E_k (t, q_1, \dots, q_n, \dot{q}_1, \dots, \dot{q}_n), \qquad (2.2.4)$$

Zastępując prędkości uogólnione ze wzoru (2.2.4) związkami (2.2.3) dostajemy funkcję zmiennych (t, q, p):

$$K(t,q,p) = \sum_{i=1}^{n} p_i \dot{\tilde{q}}_i - E_k(t,q_1,...,q_n,\dot{\tilde{q}}_1,...,\dot{\tilde{q}}_n) =$$

= $\sum_{i=1}^{n} p_i \dot{\tilde{q}}_i - \tilde{E}_k(t,q_1,...,q_n,p_1,...,p_n)$ (2.2.5)

oznaczenia $\dot{\tilde{q}}_i$ ($\sigma = 1,...n$) i \tilde{E}_k wskazują iż prędkości uogólnione zastąpiono lub należy zastąpić pędami uogólnionymi (2.2.3)

Dla sił działających na układ posiadających energię potencjalną postaci $E_p = E_p(t, q_1, ..., q_n)$ wprowadzamy dodatkową wielkość *H* określoną wzorem:

$$H = K + E_p = \sum_{i=1}^{n} p_i \dot{q}_i - E_k + E_p = \sum_{i=1}^{n} p_i \dot{q}_i - L, \qquad (2.2.6)$$

 $L = E_k + E_p$ to funkcja Lagrange'a. Funkcja H to funkcja Hamiltona (hamiltonian).

Zastępując prędkości uogólnione we wzorze (2.2.6) pędami uogólnionymi za pomocą (2.2.3) otrzymujemy funkcję Hamiltona jako funkcję zmiennych (t, q, p):

$$H(t,q,p) = \sum_{i=1}^{n} p_i \dot{q}_i - L, \qquad (2.2.7)$$

Jeżeli hamiltonian wyrażony jest w zmiennych kanonicznych wtedy

$$H(t,q,p) = \tilde{E}_k + E_p = E = const, \qquad (2.2.8)$$

opisuje zasadę zachowania całkowitej energii mechanicznej układu w zmiennych kanonicznych.

Równania ruchu układów holonomicznych w zmiennych kanonicznych opisane są związkami (szczegółowe wyprowadzenie można znaleźć w [2] str. 44):

$$\frac{\mathrm{d}q_i}{\mathrm{d}t} = \frac{\partial K}{\partial p_i}, \qquad \frac{\mathrm{d}p_i}{\mathrm{d}t} = -\frac{\partial K}{\partial q_i} + \tilde{Q}_i, \qquad i = 1, \dots, n$$
(2.2.9)

Dla sił uogólnionych posiadających energię potencjalną w postaci $E_p = E_p(t,q_1,\ldots,q_n) \text{ mamy}$

$$\tilde{Q}i = Q_i = -\frac{\partial E_p}{\partial q_i}, \qquad \frac{\partial E_p}{\partial p_i} = 0, \qquad i = 1, \dots, n$$
(2.2.10)

Równania (2.2.9) wyglądają następująco:

$$\frac{\mathrm{d}q_i}{\mathrm{d}t} = \frac{\partial (K + E_p)}{\partial p_i}, \qquad \frac{\mathrm{d}p_i}{\mathrm{d}t} = -\frac{\partial (K + E_p)}{\partial q_i}, \qquad i = 1, \dots, n$$
(2.2.11)

Na mocy wzoru (2.2.6) równania te przyjmują ostateczną postać:

$$\frac{\mathrm{d}q_i}{\mathrm{d}t} = \frac{\partial H}{\partial p_i}, \qquad \frac{\mathrm{d}p_i}{\mathrm{d}t} = -\frac{\partial H}{\partial q_i}, \qquad i = 1, \dots, n \tag{2.2.12}$$

Równania (2.2.12) noszą nazwę kanonicznych równań Hamiltona dla układów holonomicznych.

3 Układy o jednym stopniu swobody

3.1 Stopnie swobody

Rozważmy ciało sztywne (odległość pomiędzy poszczególnymi punktami nie ulega zmianie) zajmujące w pewnej chwili względem przyjętego nieruchomego układu odniesienia *Oxyz* położenie przedstawione na rysunku Rys. 3.1 [1]. Położenie to można określić podając położenie trzech dowolnych punktów tego ciała nie należących do jednej prostej.



Rys. 3.1

Położenie punktów A, B i C można określić za pomocą współrzędnych tych punktów w prostokątnym układzie współrzędnych *Oxyz*. Współrzędne te oznaczone jako $x_A, y_A, z_A, x_B, y_B, z_B$ oraz x_C, y_C, z_C muszą spełnić zależności, które wynikają ze sztywności ciała, tzn. odległości rozważanych punktów są stałe, niezależnie od położenia ciała w przestrzeni:

$$(x_{A} - x_{B})^{2} + (y_{A} - y_{B})^{2} + (z_{A} - z_{B})^{2} = r_{AB}^{2}$$

$$(x_{A} - x_{C})^{2} + (y_{A} - y_{C})^{2} + (z_{A} - z_{C})^{2} = r_{AC}^{2}$$

$$(x_{B} - x_{C})^{2} + (y_{B} - y_{C})^{2} + (z_{B} - z_{C})^{2} = r_{BC}^{2}$$

$$(3.1.1)$$

gdzie r_{AB}^2 , r_{AC}^2 , r_{BC}^2 oznaczają długości odcinków AB, AC, BC.

W związku z tym, że dziewięć współrzędnych określających położenie punktów *A*, *B* i *C* musi spełniać trzy równania (3.1.1), dlatego tylko sześć współrzędnych przyjąć można dowolnie, a trzy pozostałe trzeba wyznaczyć z wyżej wymienionych równań. Wynika stąd więc, że dla określenia w przestrzenie dowolnego *swobodnego* ciała sztywnego potrzeba sześć niezależnych parametrów. Liczbę tych niezależnych parametrów niezbędnych dla określenia chwilowego położenia ciała w przestrzeni nazywa się *liczbą stopni swobody* ciała.

Powyższe rozważania prowadza do wniosku, że aby opisać układ o jednym stopniu swobody wystarczy jedna współrzędna niezależna.

3.2 Prosty oscylator harmoniczny

Oscylatorem harmonicznym nazywamy układ dla którego energię kinetyczną można wyrazić za pomocą wzorów

$$E = \frac{p^2}{2a}, \qquad V(q) = \frac{1}{2}cq^2, \tag{3.2.1}$$

gdzie *a* i *c* są stałymi.

Dla takiego układu funkcję Hamiltona zapiszemy w postaci:

$$H = \frac{p^2}{2a} + \frac{1}{2}cq^2, \tag{3.2.2}$$

Podstawiając funkcję Hamiltona (3.2.2) do równania (2.2.12) otrzymujemy:

$$\dot{q} = \frac{p}{a}, \qquad \dot{p} = -cq, \qquad (3.2.3)$$

Gdy otrzymane równanie podzielimy stronami uzyskamy równanie różniczkowe trajektorii fazowej $\frac{dp}{dq} = -\frac{acq}{p}$. Rozdzielając zmienne i całkując otrzymujemy $\frac{p^2}{2} = -\frac{acq^2}{2} + C$. Dla oscylatora harmonicznego trajektorie fazowe przyjmują postać elips. Stabilnym położeniem równowagi oscylatora jest początek układu współrzędnych, ponieważ funkcja Hamiltona w tym punkcie przyjmuje najmniejsza wartość (Rys. 3.2) [8].



Rys. 3.2

Z układu równań (3.2.3) wynika, że $a\ddot{q} + cq = 0,$ (3.2.4)

lub

$$\ddot{q} + k^2 q = 0, \qquad k^2 = \frac{c}{a}$$
 (3.2.5)

Ruch oscylatora harmonicznego opisany jest równaniem różniczkowym liniowym drugiego rzędu o stałych współczynnikach. Równanie ruchu (3.2.5) da się otrzymać tworząc potencjał kinetyczny Lagrange'a:

$$L = \frac{1}{2} \left(a \dot{q}^2 - c q^2 \right) \tag{3.2.6}$$

i podstawiając L do równania Lagrange'a (2.1.6)

Wykażmy, że układ jak na Rys. 3.3 składający się z masy mi sprężyny o stałej c [N/m] jest przykładem oscylatora harmonicznego.



Rys. 3.3

Jeżeli q będzie wychyleniem układu z położenia równowagi to energia sprężysta skumulowana w sprężynie przy tym wychyleniu wyniesie

$$V = \frac{1}{2}cq^2,$$
 (3.2.7)

a energia kinetyczna

$$E = \frac{1}{2}m\dot{q}^{2}$$
 (3.2.8)

Pęd uogólniony

$$p = m\dot{q} \tag{3.2.9}$$

Z wzoru c wyznaczamy q i podstawiamy do wzoru b otrzymujemy:

$$E = \frac{p^2}{2m}$$
(3.2.10)

Jak widać układ jest oscylatorem harmonicznym, ponieważ c i m są stałe.

Wyprowadźmy teraz równanie różniczkowe ruchu dla wahadła matematycznego, które jest najpopularniejszym przykładem układu o jednym stopniu swobody (Rys. 3.4).



Rys. 3.4

Energia kinetyczna wynosi

$$E = \frac{1}{2}ml\dot{q}^2$$
 (3.2.11)

gdzie q – kąt określający położenie wahadła.

Energię potencjalną układu przedstawić można jako

 $V = mgl(1 - \cos q) \tag{3.2.12}$

Podstawiając potencjał kinetyczny Lagrange'a z powyższych równań do 2.1.6 otrzymamy

$$\ddot{q} + mgl\sin q = 0 \tag{3.2.13}$$

Powyższe równanie jest równaniem nieliniowym i jest słuszne dla pełnego zakresu wychyleń wahadła. Aby otrzymać jego linowe przybliżenie (równanie obowiązujące dla małych drgań), rozwiniemy funkcję V(q)w szereg:

$$V = mgl\left[1 - 1 + \frac{q^2}{2} + ...\right] \approx mgl\frac{q^2}{2}$$
(3.2.14)

Przeprowadzając ponownie przekształcenia (3.2.11-3.2.13) zamieniając wzór (3.2.12) wyrażeniem (3.2.14) otrzymamy liniowe równanie wahadła $\ddot{q} + mglq = 0$ (3.2.15)

Wyznaczmy teraz równanie różniczkowe ruchu układu składającego się z pręta sprężystego, sztywno utwierdzonego na jednym końcu, z masą *m* o momencie bezwładności *J* zamocowaną na drugim końcu (Rys. 3.5) [8]. Masa może wykonywać ruch dookoła osi pręta (wahadło torsyjne).



Rys. 3.5

Energia potencjalna zakumulowana w skręcanym pręcie wyniesie $V = c \frac{q^2}{2}$, gdzie q jest kątem obrotu bryły, c – stałą zależną od wymiarów geometrycznych oraz od wymiarów pręta i wynosi $c = \frac{GI_0}{l}$, G – moduł sprężystości postaciowej, I_0 – geometryczny biegunowy moment bezwładności poprzecznego kołowego przekroju pręta, l – długość pręta. Bryła znajdująca się w ruchu posiada energię kinetyczna o wartości $E = \frac{1}{2}J\dot{q}^2 = \frac{1}{2J}p^2$. Równaniem różniczkowym ruchu bryły jest więc równanie (3.2.5) w którym $k^2 = \frac{c}{I}$.

W pokazanych wyżej przykładach pojawiło się równanie różniczkowe oscylatora harmonicznego $\ddot{q} + mgl \sin q = 0$. Rozwiązaniem tego równania jest

$$q(t) = q(0)\cos(kt) + \frac{\dot{q}(0)}{k}\sin(kt)$$
(3.2.7)

gdzie $q(0)i\dot{q}(0)$ to kolejno wychylenie z położenia równowagi i prędkość w chwili t = 0.

Dokładne wyprowadzenie równania (3.2.7) znaleźć można w [8] str. 339-340.

3.3 Pozostałe przykłady układów o jednym stopniu swobody

Wyznaczmy równanie ruchu drgań swobodnych tłumionych oporem ośrodka układu jak na Rys. 3.6 [7], (opór ośrodka schematycznie oznaczono tłumikiem). Załóżmy, że opór jest wprost proporcjonalny do prędkości $R = -k\dot{q}$. Rozważany układ różni się od omawianych powyżej, występowaniem siły niezachowawczej. Skutkiem tego jest pojawienie się





po prawej stronie równania Lagrange'a II rodzaju siły $Q = -k\dot{q}$. Dynamiczne różniczkowe równanie ruchu będzie postaci $m\ddot{q} + k\dot{q} + cq = 0$ (3.3.1) gdzie k jest stałą tłumienia, c stałą sprężyny, a m – masa

4 Metody numeryczne rozwiązywania równań różniczkowych

4.1 Metoda Eulera

Rozważmy przedział $\langle a, b \rangle$ w którym chcemy znaleźć rozwiązanie zagadnienia początkowego y' = f(t, y) i $y(a) = y_0$ [3]. Nie znajdujemy funkcji różniczkowalnej spełniającej zagadnienie początkowe. W zamian tworzymy zbiór punktów $\{(t_k, y_k)\}$ i wykorzystujemy je do przybliżenia (tj. $y(t_k) \approx y_k$). Na początku wybieramy odcięte punków. Aby ułatwić sobie zadanie dzielimy przedział $\langle a, b \rangle$ na *n* równych podprzedziałów

$$t_k = a + kh, \qquad h = \frac{b-a}{n}, \qquad k = 1, \dots, n$$
 (4.1.1)

gdzie *h* nazywamy krokiem. Teraz otrzymujemy wartości przybliżone y' = f(t, y) w przedziale $\langle t_0, t_n \rangle$, z $y(t_0) = y_0$ (4.1.2) Zakładamy, że y(t), y'(t) i y''(t) są ciągłe i wykorzystujemy twierdzenie Taylor'a do rozwinięcia funkcji y(t) wokół punktu $t = t_0$. Dla każdej wartości *t* istnieje wartość c_1 , która leży pomiędzy t_0 i *t* tak że:

$$y(t) = y(t_0) + y'(t_0)(t - t_0) + \frac{y''(c_1)(t - t_0)^2}{2}$$
(4.1.3)

Kiedy $y'(t_0) = f(t_0, y(t_0))$ i $h = t_1 - t_0$ podstawiamy do równania (4.1.3), otrzymujemy wyrażenie dla $y(t_1)$:

$$y(t_1) = y(t_0) + hf(t_0, y(t_0)) + \frac{y''(c_1)h^2}{2}.$$
(4.1.4)

Jeżeli h jest dostatecznie małe, możemy pominąć składnik drugiego stopnia i otrzymujemy

$$y_1 = y_0 + hf(t_0, y_0) + \frac{y''(c_1)h^2}{2}, \qquad (4.1.5)$$

co stanowi przybliżenie Eulera.

Proces jest powtarzany tworząc ciąg punktów, które przybliżają krzywą rozwiązania y = y(t). Ogólny krok dla metody Eulera

$$t_{k+1} = t_k + h, \qquad y_{k+1} = y_k + hf(t_k, y_k), \qquad k = 1, \dots, n-1$$
 (4.1.6)

4.2 Metoda Runge-Kutta

Metoda Runge-Kutta jest jedną z najczęściej wykorzystywanych numerycznych metod rozwiązywania równań różniczkowych [3]. Występuje ona w wielu odmianach zależnych od stopnia metody. Najpopularniejszą z nich jest metoda Runge-Kutta 4-go stopnia. Stanowi ona dobry wybór ponieważ jest "dosyć" dokładna, stabilna i łatwa do zaimplementowania. Metoda oparta jest na obliczaniu y_{k+1} według schematu:

$$y_{k+1} = y_k + \frac{h(f_1 + 2f_2 + 2f_3 + f_4)}{6}$$
(4.2.1)

gdzie f_1, f_2, f_3 i f_4 przyjmują postać

$$f_{1} = f(t_{k}, y_{k}),$$

$$f_{2} = hf\left(t_{k} + \frac{h}{2}, y_{k} + \frac{h}{2}f_{1}\right),$$

$$f_{3} = hf\left(t_{k} + \frac{h}{2}, y_{k} + \frac{h}{2}f_{2}\right),$$

$$f_{4} = hf(t_{k} + h, y_{k} + hf_{3}),$$
(4.2.2)

gdzie h jest krokiem całkowania. Metoda "startuje" z warunku początkowego $(t_{\scriptscriptstyle 0},y_{\scriptscriptstyle 0})$

Innym przykładem metody RK jest niejawna (uwikłana) metoda IRK (Implicit Runge-Kutta). Metoda IRK *n*-go stopnia jest zdefiniowana następująco

$$y_{i} = y_{k} + h \sum_{j=1}^{s} \alpha_{ij} f(t_{k} + \gamma_{j} H, y_{j}), \qquad i = 0, 1, \dots s,$$

$$y_{k+1} = y_{k} + h \sum_{j=1}^{s} \beta_{j} f(t_{k} + \gamma_{j} H, y_{j})$$
(4.2.3)

gdzie h – krok całkowania obejmuje wartości średnie t_i , i=1,...,s, oraz

$$\alpha_{ij} = \sum_{i=0}^{t_j} L_i(t) dt, \qquad \beta_j = \sum_{i=0}^{1} L_i(t) dt, \qquad (4.2.4)$$

 $L_i(t)$ - wielomian Lagrange'a w punktach $\gamma_0, \ldots, \gamma_s$

4.3 Błędy metod

Aby wykazać niedoskonałość wyżej opisanych metod, rozważmy równanie różniczkowe pierwszego rzędu [4]:

$$\begin{cases} y' = 10y - 11e^{-t} & t \in \langle 0, 3 \rangle \\ y(0) = 1 \end{cases}$$

$$(4.3.1)$$

Dokładne rozwiązanie powyższego zagadnienia wynosi $y^* = e^{-t}$. Numeryczne rozwiązanie zostało przeprowadzone przy użyciu programu Mathematica[®] [6] wykorzystując komputer klasy PC.

Do rozwiązania przedstawionego na Rys.4.1 wykorzystano trzy metody: automatyczną (program automatycznie wybiera metodę pomiędzy "Adams" lub "BDF"), Eulera i Runge-Kutta, z podwójną precyzją.



Rys 4.1

Wyniki przedstawiono również w tabeli poniżej. Jak można zauważyć żadna z metod nie daje "dobrego" rozwiązania dla t > 1

Arkadiusz Antczak

t	Auto	Euler	RK	y*(rozwiązanie dokładne)
0	1	1	1	1
0,25	0,778801	0,778716	0,778801	0,778801
0,5	0,606538	0,605436	0,606531	0,606531
0,75	0,47246	0,45901	0,472367	0,472367
1	0,369022	0,205457	0,367888	0,367879
1,25	0,300424	-1,6882	0,286613	0,286505
1,5	0,392702	-23,7847	0,224452	0,22313
1,75	2,23959	-291,704	0,189875	0,173774
2	25,3021	-3548,41	0,33149	0,135335
2,25	306,699	-43141,9	2,49506	0,105399
2,5	3735,16	-524504	29,1941	0,082085
2,75	45502,6	-6,3767x10 ⁶	354,721	0,0639279
3	554335	-7,7526 x10 ⁷	4320,66	0,0497871

Podobnie przedstawia się sytuacja podczas rozwiązywania równania wahadła matematycznego (3.2.13) w postaci

$$\begin{cases} y''(t) + 10\sin(y(t)) = 0\\ y'(0) = 1, \quad y(0) = 0 \end{cases}$$

Rozwiązanie zostało przedstawione w postaci wykresów y(t) i wykresów przestrzeni fazowej:

Metoda automatyczna $t \in \langle 0, 500 \rangle$



Rys 4.2

Rys 4.3

(4.3.2)

Metoda Eulera $t \in \langle 0,500 \rangle$ q[t] f g[t] g[t]

Metoda RK $t \in \langle 0,500 \rangle$



Jak widać na powyższych wykresach, żadna z metod numerycznych nie daje rozwiązania dokładnego. Dla dużych *t* rozwiązanie "rozjeżdża" się od wyniku rzeczywistego, którym jak dla układów hamiltonowskich powinna być elipsa. Przy czym najgorsze rezultaty uzyskano przy użyciu metody Eulera (Rys 4.4 i Rys 4.5).

Rozważmy teraz równanie różniczkowe drugiego rzędu [11]

$$\begin{cases} y'' - y = 4\sin(t) + 5\cos(2t) \\ y(0) = -1 \\ y'(0) = -2 \end{cases}$$
(4.3.3)

Dokładnym rozwiązaniem tego równania jest funkcja $y^* = -2\sin(t) - \cos(2t).$



Rys 4.8

Na rysunku 4.8 pokazano wykresy rozwiązania dokładnego i rezultatów obliczeń numerycznych. Można zaobserwować, że dla końcowego przedziału czasu uzyskane wyniki znacznie różnią się pomiędzy sobą i nie pokrywają się z rozwiązaniem dokładnym.

Powyższe przykłady potwierdzają konieczność weryfikowania rezultatów obliczeń, na przykład poprzez powtórzenie obliczeń z użyciem innej metody, poprzez zwiększenie precyzji obliczeń lub wykonanie obliczeń na innej maszynie (komputerze).

5 Metody weryfikowania rozwiązań

5.1 Wpływ warunków początkowych

Numeryczne rozwiązanie równania różniczkowego w żaden sposób nie jest nieomylne. Równanie różniczkowe często jest bardzo wrażliwe na warunki początkowe, błędy zaokrągleń czy też błędy metod. Dlatego trzeba zachować dużą ostrożność rozwiązując takie równanie. Rozwiązanie może być oczekiwane dla małych t, ale często nawet dla średnich t, używając standardowych maszynowych precyzji (przeważnie 16 cyfr, liczba rzeczywista typu double) są one niewystarczające do uzyskania miarodajnego rozwiązania.

Dobrym przykładem jest równanie Duffinga [5]:

$$y''(t) + 0.15y'(t) - y(t) + y(t)^3 == 0.3\cos(t),$$

$$y'(0) = 1, \qquad y(0) = -1, \qquad t \in \langle 0, 100 \rangle$$
(5.1.1)

Istnieje wiele intuicyjnych metod sprawdzenia czy obliczenia są poprawne (przeliczenie ze zwiększoną precyzją lub na innym komputerze), aczkolwiek właściwe podejście do problemu wymaga podstawowego zrozumienia jak działa metoda. Procedury numeryczne zazwyczaj przebiegają krok za krokiem, ale w sposób adaptacyjny, starając się w każdym kroku spełnić pewną tolerancję błędu. NDSolve (wbudowana funkcja programu Mathematica®), na przykład, sprawdza tą tolerancje dla 6-cyfrowej precyzji w każdym kroku. Ten typ błędu nosi nazwę błędu obcięcia. Teraz kiedy wynik z pierwszego kroku ma dokładność do 6 cyfr, niedokładność może rosnąć niedopuszczalnie przez nawet tysiące kolejnych kroków. Łatwym sposobem sprawdzenia powyższego jest zaburzenie warunku początkowego np.: o 10^{-6} . Rozwiązanie równania (5.1.1) dla t = 100:

	y(t)
y(0) = -1	-0,426898
$y(0) = -1 + 10^{-6}$	-1,48012

Poważna niezgodność wskazuje, że różnica rzędu 10^{-6} może prowadzić do radykalnie różnych wyników. Wykres przedstawiony na Rys. 5.1 wskazuje, że rozwiązanie jest dobre dla wszystkich *t* do *t* ~ 70.



Rys. 5.1 Nie zakłócone rozwiązanie jest pokazane grubą szarą linią [5]

Zaburzenie rzędu 10^{-6} prowadzi do rozwiązania y(100) = -0,42444. Jest tak ponieważ zaburzenie jest pomijalne w stosunku do lokalnego błędu obcięcia, więc jest skutecznie zgubione. Aby test miał sens, zaburzenie musi być tego samego lub większego stopnia co lokalny błąd z obcinania.

W programie Mathematica możemy zmienić lokalny błąd algorytmu poprzez zmianę dokładności (AccuracyGoal). Zwiększenie dokładności do 10 cyfr, powoduje wydajniejsze działanie algorytmu, co uwidacznia się w zgodności rozwiązań do $t \approx 80$, jak przedstawia Rys. 5.2



Rys. 5.2 Zwiększona dokładność prowadzi do zgodności rozwiązań do $t \approx 80$ [5] Podobnie zachowuje się przykład z rozdziału czwartego (4.3.3).

Ponowne rozwiązanie tego przykładu dla warunków początkowych za-

kłóconych wartością rzędu $10^{-6},\, {\rm prowadzi}$ do pogorszenia wyników, co zaobserwować można na wykresie



Rys. 5.3 Zakłócenie zmniejsza przedział dokładnego rozwiązania [5]

5.2 Precyzja, dokładność, skala

Mathematica jest w stanie zaokrąglić liczę rzeczywistą do dowolnej liczby znaków [6]. Ogólnie, *precyzja* liczby rzeczywistej to liczba cyfr dziesiętnych, które są traktowane jako znaczące w obliczeniach. *Dokładność* to liczba cyfr, która pojawia się na prawo od znaku (kropki, przecinka) dziesiętnego. *Skala*, to liczba cyfr zajmująca miejsce z lewej strony znaku dziesiętnego. Budowę liczby obrazowo prezentuje Rys. 5.3



Rys. 5.3

Przybliżona liczba rzeczywista zawsze niesie ze sobą niepewność co do jej wartości, związaną z liczbami poza tymi znanymi. Precyzja ustala miarę względnego rozmiaru tej niepewności. Dokładność daje miarę bezwzględnego jej rozmiaru .

Program Mathematica został tak stworzony, że jeżeli pewna liczba *x* posiada niepewność ρ , wtedy jej prawdziwa wartość może leżeć w interwale o rozmiarze ρ od $x - \rho/2$ do $x + \rho/2$. Gdy liczbę przybliżamy z dokładnością **a** to jej niepewność jest rzędu 10^{-a} , podczas gdy niezerowe przybliżenie liczby z precyzją **p**, posiada niepewność zdefiniowaną jako $|x|10^{-p}$.

Wynika stąd, że wszelkie obliczenie wykonywane w Mathematic'e, dla zadanych precyzji lub dokładności liczb wykonywane są w arytmetyce interwałowej.

Zbiór interwałów na osi liczb rzeczywistych jest zdefiniowany jako $IR = \left\{ [a] = [\underline{a}, \overline{a}] \mid \underline{a}, \overline{a} \in R, \underline{a} \le \overline{a} \right\} [10].$

Jeżeli $\underline{a} = \overline{a}$ wtedy [a] jest interwałem *punktowym*; jeżeli $\underline{a} \ge 0$ wtedy [a] jest nieujemny ($[a] \ge 0$); jeżeli $\underline{a} = -\overline{a}$ wtedy [a] jest symetryczny. Dwa interwały [a] i [b] są równe jeżeli $\underline{a} = \underline{b}$ i $\overline{a} = \overline{b}$.

Niech [a] i $[b] \in IR$, i $\circ \in \{+,-,*,/\}$. Operacje arytmetyki interwałowej są zdefiniowane [10] jako:

$$[a] \circ [b] = \{x \circ y \mid x \in [a], y \in [b]\}, \qquad 0 \notin [b] \operatorname{gdy} \circ = /$$
(5.2.1)

co może być zapisane za pomocą równoważnych wzorów (pomijamy • w zapisie)

$$[a] + [b] = \left[\underline{a} + \underline{b}, \overline{a} + \overline{b}\right], \tag{5.2.2}$$

$$[a] - [b] = \left[\underline{a} - \overline{b}, \overline{a} - \underline{b}\right], \tag{5.2.3}$$

$$[a][b] = \left[\min\{\underline{a}\underline{b}, \underline{a}\overline{b}, \overline{a}\underline{b}, \overline{a}\overline{b}\}, \max\{\underline{a}\underline{b}, \underline{a}\overline{b}, \overline{a}\underline{b}, \overline{a}\overline{b}\}\right],$$
(5.2.4)

$$[a]/[b] = [\underline{a}, \overline{a}] [1/\overline{b}, 1/\underline{b}], \qquad 0 \notin [b].$$
(5.2.5)

Definicja (5.2.1) i wzory (5.2.2 – 5.2.5) mogą być rozszerzone na wektory i macierze. Jeżeli składowe wektora lub macierzy są interwałami to mamy wektor lub macierz interwałową.

Za pomocą symboli \subseteq i \subset oznaczamy zwyczajne zawieranie zbiorów (inkluzje). Mamy inkluzje interwałów

$$[a] \subseteq [b] \Leftrightarrow a \ge b \text{ i } \overline{a} \le \overline{b} \tag{5.2.6}$$

i odpowiednio

$$[a] \subset [b] \Leftrightarrow \underline{a} > \underline{b} \quad i \quad \overline{a} < \overline{b}$$

$$(5.2.7)$$

Zdefiniujmy jeszcze kolejne wielkości dla interwałów [10]

- szerokość
$$w([a]) = \overline{a} - \underline{a},$$
 (5.2.8)

- punkt środkowy
$$m([a]) = (\overline{a} + \underline{a})/2,$$
 (5.2.9)

$$- \operatorname{modul}[a] = \max\{\overline{a}, |\underline{a}|\}, \qquad (5.2.10)$$

Działania w arytmetyce interwałowej są włącznie monotonicznie. To jest, dla interwałów rzeczywistych $[a], [a_1], [b]$ i $[b_1]$ tak że, $[a] \subseteq [a_1]$ i $[b] \subseteq [b_1]$,

$$[a] \circ [b] \subseteq [a_1] \circ [b_1], \quad \circ \in \{+, -, *, /\}$$
(5.2.1)1

Mimo że, dodawanie i mnożenie interwałów jest łączne, prawo rozdzielności na ogół nie utrzymuje się. To jest, łatwo możemy naleźć trzy interwały [a], [b] i [c] dla których $[a]([b]+[c]) \neq [a][b]+[a][c]$.

Jakkolwiek, dla każdych trzech interwałów [a], [b] i [c], prawo subdystrybucji $[a]([b]+[c]) \subseteq [a][b]+[a][c]$ utrzymuje się. Ponadto, istnieją szczególne przypadki, w których prawo rozdzielności [a]([b]+[c]) = [a][b]+[a][c]utrzymuje się w mocy. Na przykład, dla $[b][c] \ge 0$, gdy [a] jest interwałem punktowym, lub gdy [b] i [c] są symetryczne. W szczególności, dla $\alpha \in R$, które może być interpretowane jako interwał punktowy $[\alpha, \alpha]$ i interwałów [b] i [c], mamy $\alpha([b]+[c]) = \alpha[b]+\alpha[c]$.

5.3 Arytmetyka dużych liczb zmiennoprzecinkowych

Model arytmetyki dużych liczb zmiennoprzecinkowych w Mathematice ("Significance Arithmetic") jest odmianą arytmetyki interwałowej, gdzie pojedyncza liczba zmiennoprzecinkowa jest wykorzystana do określenia błędu [9]. Kiedy liczba cyfr znaczących nie jest za mała, ten model dokładnie odpowiada arytmetyce interwałowej, podczas gdy jego "wydajność" jest większa. Model ten może być użyty do sprawdzenia uwarunkowania algorytmów i dlatego daje dobre wskazania, ile cyfr rozwiązania jest godnych zaufania. Ten mechanizm posiada ważne znaczenie, szczególnie w dokładnym określeniu rozchodzenia się błędu zaokrąglenia w obliczeniach numerycznych.

Model użyty dla arytmetyki dużych liczb zmiennoprzecinkowych jest następujący

Precyzja[x] == Skala[x] + Dokładność[x]

Jak już wspomniano w poprzednim podrozdziale, każda duża liczba zmiennoprzecinkowa w rzeczywistości jest pseudo-interwałem z błędem 10^{-a}, gdzie *a* to **Dokładność**. W ten sposób dokładność jest ujemną wartością rozmiaru błędu. **Dokładność** i **Precyzja** reprezentują bezwzględną i względną skalę błędu. Błąd bezwzględny to $\log |err|$, a błąd względny $\log \left| \frac{err}{x} \right|$. Od kiedy dokładność i precyzja są właściwie ciałem w strukturze dużych liczb, skala może być od razu stwierdzona jako różnica obydwu wielkości.

Wartość precyzji jakiej możemy się spodziewać w wyniku, różni się dla każdej funkcji. Niektóre funkcje mogą podnieść wartość precyzji. Sposób w jaki błąd się propaguje, może być zilustrowany za pomocą ilorazu różniczkowego, który możemy zapisać jako [9]

$$\Delta f(z) \approx f'(z) \Delta z \tag{5.3.1}$$

gdzie Δ reprezentuje operator różnicowy. Iloraz różniczkowy jest linową aproksymacją szacującą wariację funkcji. Jako przykład, funkcja błędu **Erf** potrafi dać wynik, który jest bardziej precyzyjny niż wartość wejściowa

Arkadiusz Antczak

Skala błędu wynosi -192.

Głównym celem "Significance Arithmetic" jest prawidłowe oszacowanie liczby poprawnych cyfr w wyniku. Ten model arytmetyki działa poprawnie dbając jednocześnie, aby długość przedziału reprezentującego błąd była stosunkowo mniejsza do rozmiaru reprezentowanej liczby.

W tym paragrafie przedstawiono ogólny zarys arytmetyki w Mathematice, ze względu na jej dużą złożoność. Więcej informacji na temat "SignificanceArithmetic" można znaleźć w [6] oraz w [9].

6 Metoda kolokacji

Metoda kolokacji jest znana od bardzo dawna, a jej schemat wygląda następująco [4]. Rozważmy zagadnienie początkowe (6.1)

$$\begin{cases} y'(t) = f(t, y(t)), & f: [t_0, b] \times \mathbb{R}^m \to \mathbb{R}^m \\ y(t_0) = y_0, \end{cases}$$

$$(6.1)$$

Dla ułatwienia opisu metody zakładamy, że m = 1. Wartość n jest dobrana tak, aby wartości $t_0, t_1, ..., t_{n-1}$ znalazły się w dziedzinie całkowania. Należy zauważyć, że pierwszy punkt znajduje się na początku przedziału czasowego, ale t_{n-1} nie koniecznie znajduje się na jego końcu. W związku z powyższym przybliżone rozwiązanie y(t) jest obliczane jako wielomian P(t) spełniający (6.1) w każdym punkcie $t_0, t_1, ..., t_{n-1}$. To jest

$$\begin{cases} P'(t_i) = f(t_i, P(t_i)), & i = 0, 1, \dots n - 1, \\ P(t_0) = y_0, \end{cases}$$
(6.2)

Jeżeli wielomian P(t) jest zdefiniowany jako:

$$P(t) = a_0 t^n + a_1 t^{n-1} + \dots + a_{n-1} t + a_n,$$
(6.3)

Wtedy jego współczynniki są obliczane jako układ n+1 równań (6.2). Układ ten jest liniowy lub nieliniowy w zależności od tego czy funkcja f(t, y(t)) jest liniowa lub nieliniowa. Używając poniższych oznaczeń:

$$U = \begin{pmatrix} nt_0^{n-1} & (n-1)t_0^{n-2} & \dots & 2t_0 & 1 \\ nt_1^{n-1} & (n-1)t_1^{n-2} & \dots & 2t_1 & 1 \\ \vdots & \vdots & & \vdots & \vdots \\ nt_{n-1}^{n-1} & (n-1)t_{n-1}^{n-2} & \dots & 2t_{n-1} & 1 \end{pmatrix},$$
(6.4)

 $A^{T} = (a_0, a_1, \dots, a_{n-1})$, układ (6.2) można zapisać jako:

$$\begin{cases} U \cdot A = \begin{pmatrix} f(t_o, P(t_o)) \\ \vdots \\ f(t_{n-1}, P(t_{n-1})) \end{pmatrix}, \\ P(t_0) = y_0, \end{cases}$$
(6.5)

Rozwiązanie układu (6.5) daje współczynniki a_i przybliżanego wielomianu. Drugi element układu wymaga n wyliczeń funkcji f(t,y) w każdym punkcie t_i . To samo dotyczy macierzy U. Należy zauważyć iż macierz U jest macierzą kwadratową stopnie n, a rozwiązanie układu (6.5) daje wartości współczynników $a_0, a_1, ..., a_n$. W ogólnych przypadkach m- wymiarowego układu równani różniczkowych, przybliżenie jest dokonywane za pomocą m wielomianów, a wymiar układu równań (6.5) jest $m \times (n+1)$.

Do rozwiązywania liniowych układów równań została wykorzystana funkcja Mathematic'i NSolve bazująca głównie na metodach Gaussa z iloczynami Markovitza, a dla układów rozbudowanych oblicza numeryczne bazy Gröbnera, używając efektywnego uporządkowania jednomianów, a następnie przy użyciu metody własnej do uzyskania pierwiastków równania. Natomiast układy nieliniowe rozwiązywano przy użyciu funkcji FindRoot, która korzysta z tłumionej (dumped) metody Newtona, metody siecznych lub metody Brent'a.

Jednakże metoda kolokacji przedstawia sobą pewne trudności, które ujawniają się w wyborze stopnia n wielomianu. Dla zadanego warunku początkowego i danych warunków początkowych istnieje optymalna liczba stopnia wielomianu, dzięki której zwiększa się dokładność rozwiązania. Niestety tego optymalnego stopnia wielomianu n nie można obliczyć bez oszacowania propagacji błędu zaokrągleń. Szczegóły na ten temat można znaleźć w [4]. Ta praca ograniczy się tylko do wykorzystania metody kolokacji wraz z obliczeniami wysokiej precyzji dostępnymi w Mathematice.

6.1 Weryfikacja metody

Powróćmy ponownie do zagadnienia (4.3.1) i rozwiążmy je używając metody kolokacji (kod źródłowy znajduje się w załączniku 1). Rozwiązanie problemu (4.3.1) przedstawia Rys. 6.1



W tabeli poniżej zestawiono wyniki uzyskane w rozdziale 4 oraz dzięki metodzie kolokacji. Łatwo zauważyć iż metoda daje przy takich samych warunkach rozwiązanie dokładne.

t	Auto	Euler	RK	Metoda kolokacji	у*
0	1	1	1	1	1
0,25	0,778801	0,778716	0,778801	0,778801	0,778801
0,5	0,606538	0,605436	0,606531	0,606531	0,606531
0,75	0,47246	0,45901	0,472367	0,472367	0,472367
1	0,369022	0,205457	0,367888	0,367879	0,367879
1,25	0,300424	-1,6882	0,286613	0,286505	0,286505
1,5	0,392702	-23,7847	0,224452	0,22313	0,22313
175	2,23959	-291,704	0,189875	0,173774	0,173774
2	25,3021	-3548,41	0,33149	0,135335	0,135335
2,25	306,699	-43141,9	2,49506	0,105399	0,105399
2,5	3735,16	-524504	29,1941	0,082085	0,082085
2,75	45502,6	-6,3767x10 ⁶	354,721	0,0639279	0,0639279
3	554335	-7,7526 x10 ⁷	4320,66	0,0497871	0,0497871

Wykorzystajmy również tę metodę do rozwiązania równania (4.3.2), a rozwiązanie przedstawmy na wykresie (Rys. 6.2). Porównując poprzednie rozwiązania (Rys 4.8) z obecnym, łatwo zaobserwować zgodność rozwiązania przy użyciu metody kolokacji z rozwiązaniem dokładnym. Ten i powyższy przykład udowadniają słuszność metody przy numerycznym rozwiązywaniu równań różniczkowych, zwłaszcza tych, nie dających się rozwiązać w sposób dokładny popularnymi metodami numerycznymi.



Rys. 6.2

7 Metoda Taylora

Metoda Taylora jest metodą ogólnego zastosowania oraz wzorcem, do którego porównuje się dokładność rozwiązania różnych metod numerycznych do rozwiązywania zagadnień początkowych [3].

Załóżmy, że $y(t) \in C^{N+1}[t_0, b]$ i y(t) posiada rozwinięcie w szereg Taylora rzędu N w okolicy stałego punktu $t_k \in [t_0, b]$:

$$y(t_{k}+h) = y(t_{k}+hT_{N}(t_{k},y(t_{k}))+O(h^{N+1})), \qquad (7.1)$$

gdzie

$$T_N(t_k, y(t_k)) = \sum_{j=1}^N \frac{y^{(j)}(t_k)}{j!} h^{j-1}, \qquad (7.2)$$

i $y^{(j)}(t) = f^{(j-1)}(t, y(t))$ oznacza (j-1)-tą pochodną funkcji f po czasie t. Wzory dla różniczkowania mogą być liczone rekursywnie

$$y'(t) = f$$

$$y''(t) = f_t + f_y y' = f_t + f_y f$$

$$y^{(3)}(t) = f_{tt} + 2f_{ty} y' + f_y y'' + f_{yy} (y')^2 ,$$

$$= f_{tt} + 2f_{ty} f + f_{yy} f^2 + f_y (f_t + f_y f)$$
(7.3)

i ogólnie

$$y^{(N)}(t) = P^{(N-1)}f(t,y(t)),$$
(7.4)

gdzie *P* jest operatorem różniczkowym $P = \left(\frac{\partial}{\partial t} + f \frac{\partial}{\partial y}\right).$

Przybliżone numeryczne rozwiązanie zagadnienia początkowego y'(t) = f(t, y) w przedziale $[t_0, t_m]$ jest obliczane przy użyciu wzoru (7.1) w każdym podprzedziale $[t_k, t_{k+1}]$. Ogólny krok dla modelu Taylora stopnia *N* wynosi

$$y_{k+1} = y_k + d_1 h + \frac{d_2 h^2}{2!} + \frac{d_3 h^3}{3!} + \dots + \frac{d_N h^N}{N!}, \qquad (7.5)$$

gdzie $d_j = y^{(j)}(t_k)$ dla j = 1, 2, ..., N w każdym kroku k = 0, 1, ..., M. Kod źródłowy metody [12] został zawarty w załączniku nr 3.

8 Wyniki numeryczne z wnioskami

8.1 Prosty oscylator harmoniczny

Rozwiążmy teraz równanie (3.2.3) przy użyciu metody kolokacji oraz wybranych metod oferowanych przez program Mathemetica. Za wartości wyjściowe przyjmijmy:

a = 1 c = 1 $t \in < 0, 25 >$ n = 180 – dla metody kolokacji q(0) = 1 p(0) = 0Rozwiazanie powyższego

Rozwiązanie powyższego zagadnienia metodą Eulera przedstawiają wykresy zamieszczone poniżej (Rys. 8.1 i Rys. 8.2). Drugi wykres (Rys. 8.2) przedstawia rozwiązanie w przestrzeni fazowej. Łatwo zaobserwować w nim "rozjeżdżanie się" rozwiązania.





Rys. 8.2

Poniższe rozwiązanie zostało uzyskane przy użyciu metody Runge-Kutty. Jak można zauważyć na załączonych poniżej wykresach (Rys. 8.3 i Rys. 8.4) rozwiązanie jest dużo lepsze, bliskie rzeczywistemu.



Rys. 8.4

Podobnie sytuacja wygląda dla rozwiązania przy pomocy metody kolokacji Rys. 8.5 i Rys. 8.6. Rozwiązanie jest również bardzo dokładne i nie wykazuje tendencji do "rozjeżdżania".



Rys. 8.5



Rys. 8.6

Jak widać na załączonych wykresach metoda Eulera dla tak sformułowanego zagadnienia nie daje oczekiwanego wyniku. Inaczej sytuacja wygląda dla metody R-K oraz metody kolokacji. Obie metody, mogłoby się wydawać, dają wyniki identyczne. Pełne porównanie wyników przedstawia poniższa tabela. Ze względów praktycznych niemożliwe było podanie wyników w pełnej precyzji, więc ograniczono się do podania wyników z mniejszą liczbą cyfr po przecinku.

	Wbudowana metoda N	NDSOLVE			Metoda kolokacji n = 180	
H	Metoda Eulera precyzja = 100		Metoda RK precyzja =50		precyzja = 400	
	wynik	precyzja wyniku	wynik	precyzja wyniku	wynik	precyzja wyniku
0	1.0000000000000000 000000000000	99.5226	1.0000000000000000 000000000000	49.5229	1.000000000000000000000000000000000000	400
Ŋ	0.297530917660906 1025700934223	98.7461	0.283662185462862 9823636773674	48.424	0.28366218546322626446663 9171513557308334422592	397.582
10	-0.92809952684239 64039890405674	99.127	-0.83907152907630 54389032519749	49.1042	-0.83907152907645245225886 394782406483451993016	395.882
15	-0.88109255059991 00401429831863	98.8572	-0.75968791285819 3182059685675	48.4239	$-0.75968791285882127384814 \\640363328054411835013$	393.667
20	0.501383547399339 6080939599833	98.3427	0.408082061812839 7310030755374	47.9999	0.40808206181339198606226 7860927644957099299510	391.226
25	1.272092607200931 5243799949348	99.3543	0.991202811863473 5980832946788	49.3627	0.99120281186347359808329 4718815924196795130908	389.44

Arkadiusz Antczak

8.2 Drgania tłumione

Rozwiążmy teraz pierwszy przykład rozdziału 3.3, opisany równaniem (3.3.1). Rozwiązania zostaną przedstawione analogicznie jak wyżej. Zagadnienie zostało rozwiązane dla poniższych parametrów:

c = 2 k = 0.1 $t \in < 0, 50 >$ n = 220 - dla metody kolokacji q(0) = 0p(0) = 1







Rys. 8.8

Powyższe wykresy (Rys 8.7, Rys.8.8) przedstawiają rozwiązanie metodą Eulera. Z wykresów nie można w sposób jednoznaczny odczytać

poprawności rozwiązania. Pozwoli na to natomiast analiza tabeli zamieszczonej na końcu punktu.



Rys. 8.9



Rys. 8.10

Wykresy (Rys. 8.9, Rys. 8.10) są wynikiem rozwiązania zagadnienia metodą R-K, a poniżej pokazano rozwiązanie metodą kolokacji (Rys. 8.11 I Rys. 8.12)



Rys. 8.11



Rys. 8.12

Analizując tabelę można zauważyć rozbieżności pomiędzy poszczególnymi rozwiązaniami. Największe rozbieżności występują pomiędzy metodą Eulera a pozostałymi. Pomiędzy metodą RK a metodą kolokacji różnice w rozwiązaniu są niewielkie.

	Wbudowana metoda l	NDSOLVE			Metoda kolokacji n = 220	
Ţ	Metoda Eulera precvzia = 50		Metoda RK mrecvzia =50		n – 440 precyzja = 600	
	н С		1			
		precyzja	1:022	precyzja		precyzja
	ATTI (M	wyniku	w y 111 v	wyniku		wyniku
0	0.436594424953403	10 075	0.429147026743498	200 01	0.42914702674350478728095	EO0 010
10	1905603152550	000.64	8837698150574	100.44	7240767329173884565520	010.060
Ċ	0.001445290313025	040 91	0.002016164021104	000 91	0.00201616402103432204155	
0	1079020739027	40.270	5768243784411	40.000	3050304292145731116491	ecc.coc
	-0.16623098197903		-0.15786489629287		-0.15786489629321588362605	101
00	41782511803160	c00.64	88572493630869	40.404	102190903087734740298	ACT.100
	-0.00110058888390	040 91	-0.00148336608622	100 21	-0.00148336608618752192110	
0 1	08075485653318	40.7/0	41532274740503	40.204	447697421179642364878	046.710
С Ц	0.063289731713801		0.058068280866909	10,671	0.05806828086690984502382	040 093
DC C	2999003566964	0x0.vt	8450238259954	49.0/ I	6020949532756812509969	010.000

Arkadiusz Antczak

8.3 Wahadło nieliniowe

Rozwiązanie nieliniowego zagadnienia (4.3.2) dla $t \in \langle 0,100 \rangle$ przy użyciu metody Taylora, dla N=5, przedstawia poniższy wykres (Rys.8.13). Problem ten $(y''(t)+10\sin(y(t))=0)$ został rozwiązany po sprowadzeniu do układu równań różniczkowych pierwszego rzędu:

$$\begin{cases} x'(t) = -10Sin(y(t)) \\ y'(t) = x(t) \\ x(0) = 1, \quad y(0) = 0 \end{cases}$$
(8.3.1)



Rys 8.13



Rys 8.14

Porównując rozwiązania w przestrzeni fazowej metodą Taylora (Rys.8.14) z rozwiązaniami uzyskanymi w rozdziale czwartym (Rys.4.3, Rys.4.5 i Rys.4.7), łatwo zauważyć wyższość modelu Taylora zad pozostałymi metodami. Rozwiązanie tego samego problemu dla $t \in \langle 0,3
angle$ metodą Taylora przedstawia się następująco (Rys.8.15)





Rozwiązanie takiego zagadnienia nieliniowego metodą kolokacji nastręcza pewnych trudności obliczeniowych, zwłaszcza dla dużych t.. Wynika to z problemu jaki za sobą niesie rozwiązywanie układu równań nieliniowych. Kod metody kolokacji do rozwiązywania równań różniczkowych nieliniowych zawiera załącznik nr 2. W związku z powyższymi zagadnienie (4.3.2) zostało rozwiązane dla $t \in \langle 0,3 \rangle$ co przedstawiają poniższe wykresy. (Rys.8.16 i Rys.8.17)



Rys 8.16



Rys 8.17

Szczegółowe porównanie wyników przedstawia tabela zamieszczona poniżej. Wyniki, ze względu na czytelność, przedstawiono z mniejszą liczbą miejsc po przecinku w stosunku do wyliczonych.

t	Model Taylora	Metoda Kolokacji
0	0	0
0.5	0.31756040620705207516203	0.31756333492511240817324
1	- 0.0002431944998414920856	- 0.0002428836481476256024
1.5	- 0.3175602215313159612058	- 0.3175631505742390864290
2	0.00048638885584905213255	0.00048596338761509084029
2.5	0.31755985217994706841670	0.31756278172319703888769
3	- 0.0007295829241888580858	- 0.0007288349345711015324

Z analizy tabeli można wyciągnąć wnioski o zbliżonej dokładności metody kolokacji i metody Taylora, co należy uznać za zaletę metody kolokacji. Jednakże szersze wykorzystanie metody kolokacji dla różniczkowych równań nieliniowych jest ograniczone szybkością i pamięcią komputera.

Załącznik 1

```
p[j_,t_,a_,n_]:=
  Sum[Subscript[a,(j-1)*(n+1)+i]*t^{(n+1-i)},(i,1,n)]+Subscript[a,j*(n+1)];
(*tworzenie wielomianu*)
dp[j_,t_,a_,n_]:=
  Sum[(n+1-i)*Subscript[a,(j-1)*(n+1)+i]*t^{(n-i)},{i,1,n-1}]+
    Subscript[a,j*(n+1)-1];
(*tworzenie pochodniej wielomianu *)
r[j_t_a,n_]:=Sum[a[[(j-1)*(n+1)+i]]*t^{(n+1-i)},\{i,1,n\}]+a[[j*(n+1)]];
(*tworzenie pomocniczego wielomianu *)
(*tworzenie układu równań - symbolicznie*)
makeeq[p,fun,tv,y0,a,n,m]:=
  Module[{eql,eqr,eq,pom1,pom2,pom3},
    eql=;eqr=;
    pom3=Table[p[j,tv,a,n],{j,1,m}];
   Do[
     pom=dp[j,tv,a,n];
     eql=Join[eql,pom];
     pom=p[j,tv[[1]],a,n];
     eql=Join[eql,{pom}];
     (*=======*)
     pom1=p[j,tv,a,n];
     pom2=fun[j,tv,pom3];
     eqr=Join[eqr,pom2];
     eqr=Join[eqr,{y0[[j]]}],
     {j,1,m}];
    eq=eql-eqr;
    Return[{eql,eqr,eq}]
    1;
h=Abs[(t0-tn)/(n-1)]; (* krok metody*)
tv=Table[t0+(i-1)*h,{i,1,n}]; (* podział przedziału czasowego*)
meq=makeeq[p,fun,tv,y0,a,n,m];
                                   (*tworzenie układu równań dla zadeklarowanych
zmiennych*)
meq1=meq[[3]];
vars=Table[Subscript[a,i],{i,nofe}];
sol=NSolve[meq1,vars,WorkingPrecision ->wp]; (*rozwiązanie układu równań*)
varsval=vars/.sol1;
Do[wyn[j]=Table[\{tv[[i]],r[j,tv[[i]],varsval,n]\},\{i,1,n\}],\{j,1,m\}]
Do[wyn2=Table[{r[1,tv[i]],varsval,n],r[2,tv[i]],varsval,n]},{i,1,n}]
kka=Table[{i,r[1,i,varsval,n],Precision[r[1,i,varsval,n]]},{i,0,tn,5}]
Needs["Graphics`Colors`"];
Do[pl[j]=ListPlot[wyn[j],PlotJoined->True,AxesOrigin->{0,0}.
DisplayFunction->Identity,PlotRange->All,PlotStyle->{GrayLevel[0.1+0.2j],
Dashing[{0.01+0.01j}]]},{j,1,m}]
plotlist=Table[pl[j],{j,1,m}]
Show[plotlist,DisplayFunction->$DisplayFunction]
ListPlot[wyn2,PlotRange->All,PlotJoined->True,AxesOrigin->{0,0},PlotStyle->Red]
```

Załącznik 2

```
p[j_,t_,a_,n_]:=
  Sum[Subscript[a,(j-1)*(n+1)+i]*t^{(n+1-i)},(i,1,n)]+Subscript[a,j*(n+1)];
(*tworzenie wielomianu*)
dp[j_,t_,a_,n_]:=
  Sum[(n+1-i)*Subscript[a,(j-1)*(n+1)+i]*t^{(n-i)},{i,1,n-1}]+
    Subscript[a,j*(n+1)-1];
(*tworzenie pochodniej wielomianu *)
r[j_t_a,n_]:=Sum[a[[(j-1)*(n+1)+i]]*t^{(n+1-i)},\{i,1,n\}]+a[[j*(n+1)]];
(*tworzenie pomocniczego wielomianu *)
(*tworzenie układu równań - symbolicznie*)
makeeq[p_,fun_,tv_,y0_,a_,n_,m_]:=
  Module[{eql,eqr,eq,pom1,pom2,pom3},
    eql=:eqr=::
    pom3=Table[p[j,tv,a,n],{j,1,m}];
    Do[
     pom=dp[j,tv,a,n];
     eql=Join[eql,pom];
     pom=p[j,tv[[1]],a,n];
     eql=Join[eql,{pom}];
     (*======*)
     pom1=p[j,tv,a,n];
     pom2=fun[j,tv,pom3];
     eqr=Join[eqr,pom2];
     eqr=Join[eqr,{y0[[j]]}],
     \{i, 1, m\}];
    eq=eql-eqr;
    Return[{eql,eqr,eq}]
    ];
h=Abs[(t0-tn)/(n-1)]; (* krok metody*)
tv=Table[t0+(i-1)*h,{i,1,n}]; (* podział przedziału czasowego*)
meq=makeeq[p,fun,tv,y0,a,n,m];
(*tworzenie układu równań dla zadeklarowanych zmiennych*)
meq1=meq[[3]];
vars=Table[Subscript[a,i],{i,nofe}];
sol=FindRoot[meq1,vars,MaxIterations->Infinity,WorkingPrecision->wp];
varsval=varspom/.sol;
Do[wyn[j]=Table[{tv[[i]],r[j,tv[[i]],varsval,n]},{i,1,n}],{j,1,m}]
Do[wyn2=Table[{r[1,tv[[i]],varsval,n],r[2,tv[[i]],varsval,n]},{i,1,n}]]
kka=Table[{i,r[1,i,varsval,n],Precision[r[1,i,varsval,n]]},{i,0,tn,5}]
Needs["Graphics`Colors`"];
Do[pl[j]=ListPlot[wyn[j],PlotJoined->True,AxesOrigin->{0,0},
DisplayFunction->Identity,PlotRange->All,PlotStyle->{GrayLevel[0.1+0.2j],
Dashing[\{0.01+0.01j\}]\}], \{j, 1, m\}]
plotlist=Table[pl[j],{j,1,m}]
Show[plotlist,DisplayFunction->$DisplayFunction]
ListPlot[wyn2,PlotRange->All,PlotJoined->True,AxesOrigin->{0,0},PlotStyle->Red]
```

Załącznik 3

```
tmode-
sol[F_,vars_,n_]:=Module[{ndim=Length[vars],F0,F1,J1,tp,k,vars0},vars0=Table[Subscri
pt[x,i,0],{i,1,ndim}];
   F0=F;Do[F0=F0/.{vars[[i]]->vars0[[i]]},{i,1,ndim}];
   taypol=vars0;tp=h;F1=F0;
    taypol+=F1*tp;
    Do[J1=Table[D[F1[[i]],vars0[[j]]],{i,1,ndim},{j,1,ndim}];
     F1=J1.F0;tp*=h/k;
     taypol = F1^{tp}, \{k, 2, n\}];
   J1=Table[D[F1[[i]],vars0[[j]]],{i,1,ndim},{j,1,ndim}];
   F1=J1.F0;k=n+1;tp*=h/k;
    tayres=F1*tp;
    Return[{taypol,tayres}]
   ];
(*wprowadzenie równań*)
eq1:={G={y,-10 Sin[x]}, vars={x,y}};
eq=eq1
F=G
nFun=Length[F];
n=5;
(*drukowanie rozwiązań*)
Print["SOLUTION:"];
tmodes01:=tmodesol[F,vars,n]
tmodes01:
Print["SIMPLIFIED SOLUTION:"];
tmodes011:=Simplify[0*tmodes01]
tmodes011;
Print["EXPANDED SOLUTION:"];
tmodes012:=Expand[tmodes01]
tmodes012
ser=tmodes012[[1]];
(*warunki początkowe i czas początkowy*)
ic1:={t0=0,xi0v={x10=1, x20=0}};
ic=ic1
acc=200 (* dokładność obliczeń*)
icn=\{t0=0, xi0v=N[xi0v,acc]\}
(* ilość kroków i czas obliczeń*)
par1:={nstep=10000,dtime=1/100,dprint=1000}
par=par1
time=0;
xi0v
(* drukowanie wyników*)
Do[time=time+dtime;
 wyn=ser/.{h->dtime};
 Do[wyn=wyn/.{Subscript[x,i,0]->xi0v[[i]]},{i,1,nFun}];
 xi0v=wyn;
 sol[i]=wyn;
 If[Mod[i,dprint]==0,Print[i," ",time," ",wyn]],
 \{i, 1, nstep\}
FullForm[sol[nstep]]
(*drukowanie wykresow*)
Print["Plot:"]; nFun=Length[vars]; Do[sol2plot=Table[{i*dtime,sol[i][[solnr]]}, {i, 1, nstep}];
 pl1=ListPlot[sol2plot,PlotJoined->True], {solnr,1,nFun}]
Do[sol2plot2=Table[{sol[i][[1]],sol[i][[2]]},{i,1,nstep}];
```

 $pl2=ListPlot[sol2plot2,PlotJoined \[Rule]True], \ \{solnr,1,nFun\}];$

Bibliografia

- 1. J. Leyko, Mechanika ogólna Tom 1 i 2, PWA Warszawa (1976),
- 2. R. Gutowski, W. A. Swietlicki Dynamika i drgania układów mechanicznych, PWN Warszawa (1986),
- 3. J. H. Mathews, K. K. Fink, Numerical Methods Using Matlab, 4th Edition, Prentice-Hall Inc., (2004),
- R. Alt, J. Vigens, Validation of results of collocation methods for ODEs with the CADNA library, *Applied Numerical Mathematics 21* (1996), 119-139,
- 5. R. Knapp, S Wagon, Orbits worth betting on, www.wolfram.com,
- G. Drwal, R. Grzymkowski, A. Kapusta, D. Słota, *Mathematica 4*, Wydawnictwo Pracowni Komputerowych Jacka Skalmierskiego, Gliwice (2000)
- 7. J. Zawadzki, W. Siuta, Mechanika Ogólna, PWN, Warszawa (1970)
- 8. B. Skalmierski, Mechanika, PWN, Warszawa (1998)
- 9. M. Sofroniu, Numerics in Mathematica, www.wolfram.com
- R.E. Moore, *Interval Analysis*, Prentice-Hall, Englewood Cliffs, NJ, (1966)
- 11. B. Mrozek, Z. Mrozek, Matlab i Simulink. Poradnik użytkownika, Helion, Gliwice (2004)
- T. Stręk, Validated high precision solution of second order initial value problem with Taylor model, XXI Symposium – Vibrations in physical Systems, Poznań-Kiekrz (2004)